

Sh.M.MUSAYEV

NASOSLAR VA NASOS STANSIYALARI



**O'ZBEKISTON RESPUBLIKASI OLIY VA O'RTA
MAXSUS TA`LIM VAZIRLIGI
JIZZAX POLITEXNIKA INSTITUTI**

Sh.M.MUSAYEV

**NASOSLAR VA NASOS
STANSIYALARI**

*5340400- Muhandislik kommunikatsiyalari qurilishi va montaji yo`nalish
talabalari uchun darslik*

JIZZAX-2020

UDK 628.1.001

Muallif: katta o'qituvchi: Sh.M.Musayev "Nasoslar va nasos stansiyalari"
fanidan darslik, 225 bet

Darslik "Nasoslar va nasos stansiyalari" Oliy va o'rta maxsus ta'lim vazirligi tomonidan tasdiqlangan namunaviy fan dasturiga mos bo'lib, unda nasoslar va nasos stansiyalar tarixi va rivojlanish tendensiyalari. Suv ta'minoti va kanalizatsiya tizimlarida ishlatiladigan nasoslar va nasos stansiyalari tug'risida umumiy ma'lumotlari, nasoslar va nasos stansiyalarining asosiy elementlari, vazifasi, konstruksiyalari, turlari, markirovkasi, ularni hisoblash va loyihalash asoslari, parametrlarini hisoblash, ularning xarakteristikalarini qurish tartibi va qoidalari to'g'risida nazariy va amaliy ma'lumotlar berilgan.

Mazkur darslik 5340400-Muxandislik kommunikatsiyalari qurilishi va montaji (issiqlik-gaz ta'minoti va ventilyatsiya) bakalavr yo'nalishlarida ta'lim olayotgan magistr, izlanuvchi-tadqiqotchi hamda talabalar uchun mo'ljallangan.

Taqrizchilar:

Maxmudova D.E.

– Toshkent arxitektura va qurilish instituti
“IKLQI” kafedrasi mudiri t.f.n. dots.

Meliyev B.

– Jizzax viloyat qurilishda tanlov savdolarini
tashkil etish konsalting markazi rahbari

O'zbekiston Respublikasi Oliy va o'rta maxsus ta'lim vazirligining 2020-yil, 7-dekabrdagi №648-sonli buyrug'iiga asosan DARSLIK sifatida nashr etishga ruxsat berildi.

KIRISH

Prezidentimiz Sh.M.Mirziyoyev o‘zining “Erkin va farovon, demokratik O‘zbekiston davlatini bирgalikda barpo etamiz” asarida: “Barchamizga ayonki, O‘zbekiston boy qazilma va tabiiy resurslarga, qudratli iqtisodiy va insoniy salohiyatga ega. Biroq, bizning eng kata boyligimiz - bu xalqimizning ulkan intellektual va ma’naviy salohiyatidir. Bu salohiyat yaratish va yanada ko‘paytirishda hurmatli ziyolilarimiz - ilm-fan va texnika namoyondalari, birinchi navbatda qadrli va hurmatli akademiklarimiz, madaniyat, adabiyot va san’at, sport sohalarining vakillari butun vujudini berib, fidokorona mehnat qilayotganlarini biz yaxshi bilamiz va yuksak qadrlaymiz. Ana shu zahmatkash insonlarning ilmiy va ijodiy izlanishlarini har tomonlama qo‘llab-quvvatlash, ular uchun zarur shart-sharoitlar yaratishni biz o‘zimizning birlamchi vazifamiz sifatida ko‘rishimiz darkor.” deb aytdi.

Respublikamiz qishloq xo‘jaligida, sanoatida, qurilishlarida, energetika, aholi suv ta’mnoti va kanalizatsiya tizimlarida va boshqa sohalarida ko‘p sonli nasos qurilmalari ishlab turibdi. Jumladan, qishloq xo‘jaligida foydalaniladigan yerlarning 55 foizdan ortig‘i 1604 nasos stansiyalari yordamida sug‘oriladi. Nasos stansiyalariga o‘rnatilgan asosiy va yordamchi gidromexanik, energetik uskunalar va jihozlar ishlash resursi tugaganligiga qaramay 35-40 yildan buyon ishlatib kelinayotganligi sababli ularning foydalanish harajatlari yildan-yilga ortib bormoqda.

«Muhandislik kommunikatsiyalari qurilishi va montaji (Issiqlik gaz ta’mnoti va ventilatsiya, Suv ta’mnoti va kanalizatsiya)» yo‘nalishining o‘quv rejasidagi “Nasoslar” fani mutaxassislik fanlar blokining asosiy fanlaridan biri hisoblanadi. U mutaxassisiga ushbu sohada mustaqil muhandislik ishlarini amalga oshirish imkoniyatini ta’minlaydigan bilimlarni beradi. Nasos agregatlarini ratsional (oqilona) tanlash masalasi suv ta’mnoti va suv chiqarib tashlash tizimlarini loyihalashtirish hamda foydalanishda muhim ahamiyatga ega. Mazkur

tizimlarning tejamli ishlashi to‘g‘ri tanlangan nasos agregatlari, ularning optimal (maqbul) ish rejimining tanlanishiga bog‘liq.

Eng katta foydali ish ko‘rsatkichi bilan elektr energiyasini maksimal tejab ishlaydigan nasoslarni tanlash uchun ularning xossalari bilish va tavsifidan foydalanib nasos marka (rusum)larini to‘g‘ri tanlash mahorati talab etiladi. «Muhandislik kommunikatsiyalari qurilishi va montaji (Issiqlik gaz ta’minoti va ventilatsiya, Suv ta’minoti va kanalizatsiya)» yo‘nalishi bo‘yicha ta’lim olayotgan talabalarga modjallangan.

Darslik “Nasoslar va nasos stansiyalari” fani dasturi bo‘yicha barcha bo‘limlarni o‘z ichiga qamrab olib, izlanuvchilarni ushbu fan bo‘yicha chuqur nazariy va amaliy bilim olishga mo‘ljallangandir.

Nasoslar va nasos stansiyalari fani bo‘yicha darslik birinchi bor yaratilayotganligi sababli biron kamchiliklar bo‘lsa muallif minnatdorchilik bilan qabul qiladi.

I-BOB. TURLI XIL NASOSLARNING VAZIFALARI ISHLASH

PRINSIPLARI VA QO'LLANISH SOHALARI

1.1. Nasoslarning kelib chiqish tarixi. Suv uzatish mashinalari haqida tushunchalar

Suv uzatish mashinalarini yaratilishi uzoq o'tmishli tarixga ega. Odam yoki hayvon kuchi bilan harakatga keltiriladigan chigir va noriya deb nomlangan suv uzatish mashinalari eramizdan ming yillar avval Misrda qo'llangan. Suyuqlik harakatini mexanik harakatga aylantirib, cho'michlari yordamida suvni ko'taruvchi charxpalak O'rta Osiyo, Hindiston, Xitoy va Misrda qadim zamonlarda ekinlarni sug'orishda qo'llangan va hozirgi kungacha etib kelgan [17]. Oddiy tuzilishdagi porshenli nasoslar eramizdan avvalgi VI asrda, ya'ni, Aristotel davrida qo'llangani tarixdan ma'lum. Bu nasoslar daraxt tanasidan parmalab tayyorlanib, inson yoki xayvon kuchi bilan harakatga keltirilgan. Markazdan ko'chma nasosning birinchi shaklini italiyalik Djiovanni Jordan ixtiro qilgan bo'lsa, 1703 yilda Devani Papin uning eng sodda konstruksiyasini tayyorlagan.

Rossiyada XVII asrda tog' qazish ishlarida shaxtalardan suv chiqarish uchun K.D.Frolov porshenli nasos qurilmalaridan foydalangan. Rus olimi M.V.Lomonosov shaxtalardan suv chiqaruvchi nasoslar tuzilishi va charxpalak yordamida harakatga keltirish sxemalarini o'z asarlarida keltirgan. XVIII asrda po'lat va cho'yan ishlab chiqarishni hamda mashinasozlikni rivojlanishi, I.I.Polzunovning bug' mashinasini kashf etishi va porshenli nasoslarni harakatga keltirishga tatbiq etilishi nasoslarni texnikaning ko'pgina sohalarida keng qo'llanishiga olib keldi.

Nasos stansiyalarining vazifalari. ularning jihozlari va inshootlariga qo'yadiigan talablar.

Suv ta'minoti va kanalizatsiya tizimlarining nasos stansiyalari iste'molchilar zaruriyatini hisobga olgan holda suv uzatishni yoki oqova suvlari xaydashni ta'minlaydigan, murakkab inshootlar kompleksi va qurilmalardan iboratdir.

Inshootlar tarkibi, ular tuzilishining o‘ziga xosiiklari, asosiy va yordamchi jihozlarning turi va soni nasos stansiyasining vazifalari, unga qo‘yilgan texnologik talablar, suv resurslardan oqilona foydaianish va atrofdagi tabiatni muhofaza qilishdan kelib chiqqan holda aniqlanadi.

Suv ta’minotining umumiy sxemasida joylashishi va o‘zining vazifalariga ko‘ra nasos stansiyalari I-ko‘taruv, II-ko‘taruv, siquvni ko‘tarib beruvchi va sirkulyatsiya stansiyalariga boqinadi.

1-ko‘taruv nasos stansiyalari suv ta’minoti manbaidan suvni olib tozalash inshootiga, agar suvni tozalashga ehtiyoj bo‘lmasa, bevosita rezervuarlarga, taqsimlovchi tarmoqlarga, siquv suv minorasiga yoki suv ta’minotining boshqa inshootlariga uzatib beradi.

Suv sifatiga turli talablar qo‘yadigan jarayonlarga ega sanoat korxonalarida bir nasos stansiyasining o‘zida suvni ham tozalash inshootlariga, ham tozalamasdan bevosita korxonalarga uzatadigan nasoslar o‘matilishi mumkin.

2-ko‘taruv nasos stansivalari iste’molchilarga toza suv rezervuaridan suv yetkazib berish uchun xizmat qiladi. Ba’zi hollarda quriish va foydalanish sarf-harajatlarni kamaytirish uchun II-ko‘taruv nasoslari bitta stansiyada jovlashtirilgan bolishi mumkin. Bu stansiyalardan foydalanish qurilish harajatiarini kamaytiradi, lekin suv manbai turliari, tozalash inshootlarining mavjudligi va turi, joylashgan maydonning tekis-notekisligi va hokazolar bilan bog‘liqliklar tufayli har doim ham ma’qul bo‘lavermaydi.

Siquvni ko‘tarib beruvchi nasos stansivalari (dam berish stansiyalari) suv o‘tkazgich tarmoqlari yoki suv o‘tkazgichlardagi siquvni ko‘tarib berish uchun xizmat qiladi. Bu holatda suv bir tarmoq (suv o‘tkazgich uchastkasi) dan olinib, kuchaytirilgan siquv ostida boshqa tarmoqqa (shahar, tuman, ishlab chiqarish korxonasining alohida sexlari) yoki uzun suv o‘tkazgichning davomidagi uchastkalariga yuboriladi.

Sirkulyatsiva nasos stansiyalari sanoat korxonalari va issiqlik elektr stansiyalaridagi texnik aylanma suv ta’minoti sxemalariga tegishlidir. Bu stansiyalarda bir guruh nasoslar korxonada ishlatilgan suvni sovutish yoki

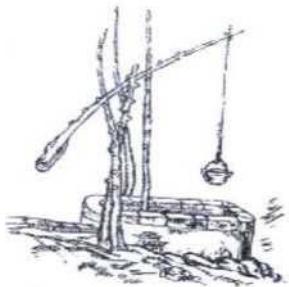
tozaiaash qurilmalariga uzatadilar, boshqa nasoslar esa qayta tayyoriangan suvni ishlab chiqarish qurilmalariga yuboradilar.

Kanalizatsiya sxemalarida nasos stansiyalaming vazifasi oqova suvlami tozaiaash inshootlaiga ko‘tarib berishdan iboratdir. Bunday holat asosan niahalliy relef suvlami o‘zi oqishiga imkon boimaganda bo‘ladi. Bundan tashqari, kanalizatsiya nasos stansiyalari o‘zi oqar kollektorni juda ham chuqurlashib ketishini oldini olish uchun o‘maliladi. Bunday hollarda chuqur kollektoriardagi oqova suvlar, yuqoriroqda joylashgan boshqa kollektoiga uzatiladi.

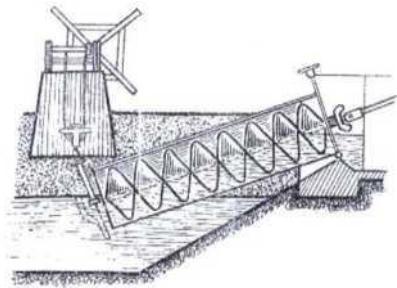
Kanalizatsiyaning umumiy sxemasida joylashishi bo‘yicha nasos stansiyalari bosh va tuman stansivalariga bo‘linadi. Bosh nasos stansiyalari oqova suvlarini ahoii punktining yoki sanoat korxonasining butun territoriyasi bo‘yicha haydash uchun xizmat qiiadi, tuman stansiyalari esa ulaming faqat bir qismidan, tuman nasos stansiyalari suvni yo bevosita tozaiaash inshootiga, yoki yaqin joylashgan kollektorga haydaydi.

Nasos stansiyalami qurishda inshootlar oichami va tarkibi, binodagi xonalar, asosiy va yordamchi uskunaiar, vaqtinchalik quriish xonalar soni va boshqalarni me’yoriy hujjatlarda belgilangan me’yoriardan oshirish mumkin emas.

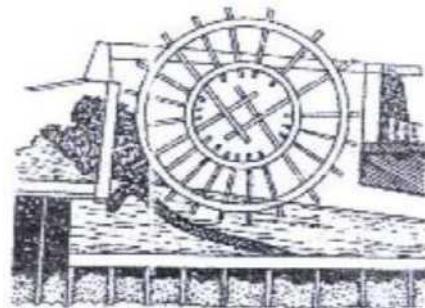
Suv manbalaridan yuqorida joylashgan yerlarni sug‘orish, ichimlik suvi bilan ta’minalash va iflos suvlarni chiqarib tashlash uchun qadim zamonlardan odamlar suvni har xil usullar bilan yuqoriga ko‘targanlar. Eramizdan avvalgi 3 minginchi yillarda ham oddiy suv ko‘tarish inshootlari bo‘lganligi haqida ma’lumotlar bor. Masalan, Nil daryosining suv sathi tushib kyetganda misrliklar idishlarda bir - biriga uzatib suvni yuqoriga ko‘targanlar. Keyinchalik ular har xil suv ko‘tarish g‘ildiraklari va Arximed vintidan foydalanganlar. IX asrdan boshlab Xitoy, Hindiston, Misr va Markaziy Osiyo davlatlarida suvni yuqoriga ko‘tarish uchun uy hayvonlari yoki odam kuchi bilan harakatga kyeltiriluvchi moslama - chig‘irlar va oqar suv yordamida harakatga kyeluvchi charxpalaklardan foydalanganlar.



1.1-rasm. Shaduf.



1.2-rasm. Arximed. vinti.



1.3-rasm. Suv ko'tarish g'ildiragi.

Bunday oddiy moslamalar hozirgi kunda ham ishlatilmoqda.

Suv ko'tarish uchun birinchi porshenli nasoslar XII asrda Novgorod shahrida yaratilgan. 1519 yili, Pskov Kremlini, 1631 yili esa Moskva Kremlini suv bilan ta'minlash uchun suv minoralariga suv uzatuvchi porshenli nasos stansiyalari qurilgan. Porshenli nasoslardan so'ng, unumдорligi katta bo'lган markazdan qochma va o'qli nasoslarning yaratilishi, suvni yuqoriga ko'tarish ishlarini jadallashtirib yubordi.

Markaziy Osiyoda keng qo'llanilgan chig'irlar o'rniliga zamonaviy nasos stansiyalari qurila boshlanadi. Qurg'oqchil mintaqalarda joylashgan respublikamizning turli xil tabiiy-xo'jalik sharoitlariga ega bo'lgan va hozirgi suv taqchilligi kuchayib borayotgan hududlarida 2,5 mln.ga. dan oshiq maydonda suvni nasos agregatlari va nasos stansiyalari orqali ko'tarib sug'orish amalga oshiriladi.

Respublikada aholi sonining tez sur'atlar bilan o'sishi natijasida yangi ekin maydonlarini o'zlashtirish zaruriyati tug'ilganligi bois o'zlashtiriladigan yerlarning asosiy qismi suv manbalaridan yuqorida joylashgan. Ularni suv bilan ta'minlash nasos stansiyalari va qurilmalar bilan amalga oshiriladi. Quyida odkamizda ishlab turgan ba'zi nasos stansiyalarining asosiy ko'rsatkichlari keltirildi.

1.1-jadval

O‘zbekiston Respublikasi hamda Hamdo‘stlik mamlakatlarida ishlab turgan katta nasos stansiyalari

№	Viloyatlar	Nasos stansiyalari	Xarakteristi kalar		
			Q, m ³ /s	H, m	N, mVt
1	Buxoro	Olot	41	8,5	5,6
		Qorako‘l	33	8,5	4,8
		Hamza - I	68	52,0	45,0
		Quyimozor	100	18-21	30,0
		Hamza - II	105	52,0	125,0
		Qiziltepa	92	45-72	125,0
		Konimex	12	26,0	6,0
2	Qoraqalpog‘iston Respublikasi	Yomonjar	13	5,0	1,4
		Kattagar	54	4,0	4,5
		Bek - yab	50	5,0	4,5
		Nayman - Beshtom	30	5,0	1,6
3	Qashqadaryo	Qarshi kaskadi (I, II, III, IV, V, va VI ko‘tarish stansiyalari)	195	140,0	450,0
		Tallimарjon	155	16-33	64,8
4	Surxondaryo	Sherobod	110	24-29	45,0
		Amu - Zang	32	81,0	48,0
5	Jizzax	Jizzax	190	24-37	110,0
6	Andijon	Tashkelik	27	20,0	7,2
		Do‘stlik	9	83,0	9,6
		Ekin-Tekin	3	130,0	5,1
7	Farg‘ona	Abdusamat	20	10,0	4,0
		Sharqiy Arsif	2	130,0	5,1
		KFK - Sox	2	160,0	5,0
		Isfayram-Shohimardon	3	170,0	7,5
8	Namangan	Pungan	3	165,0	6,3
		Chust	5	197,0	15,0
		Uychi	10	78,0	12,8
9	Sirdaryo	Boyovut	12	26,0	4,8
		Sirdaryo - 3	25	10,0	4,0
		Sirdaryo - 6	25	10,0	4,0
		Sardoba	13	5,0	1,4
10	Samarqand	Narpay	12	50,0	96,0
11	Hamdo‘stlik	Bosh - Koxovka	25-40	21-25	12,5
		Irtish - Karag‘anda	13-20	19-21	5,0
		Saratov	14-18	21-22	5,0

Hozirgi vaqtida respublikada 1604 dona ulkan, katta va o‘rta sarfli nasos stansiyalari suv uzatib berayotgan viloyatlararo, tumanlararo va xo‘jaliklararo mashina kanallaridan 53 % hamda ichki xo‘jalik tarmoqlariga o‘rnatilgan kichik sarfli nasos stansiyalari va qurilmalar yordamida yana 25 % fermer

xo‘jaliklarining yer maydonlari sug‘orilmoqda, 11000 donaga yaqin vertikal quduqlardagi nasos agregatlari ishlab turibdi.

Sug‘orish nasos stansiyalaridan tashqari ko‘plab zax Qochirish - Quritish va ichimlik suvi bilan ta’minalash nasos stansiyalari ham ishlab turibdi.

Hozirgi vaqtida respublikamizda nasos agregatlari ishlab chiqaradigan “SUVMASH” zavodi, viloyatlarda nasoslarni ta’mirlash korxonalari ishlab turibdi. Ammo, ilgarigi ittifoq davrida buyurtma qilib tayyorlangan va katta nasos stansiyalariga o‘rnatilgan nasos agregatlarini ishlab chiqarish hozircha yo‘lga qo‘yilmagan.

Nasos stansiyasini ishlash rejimini samarali boshqarish nasos agregatlarini miqdorini va ishlab to‘rgan nasos agregatlarini tartib raqamini aniqlashdan iborat, hamda berilgan suv bilan ta’minalash jadvalini (grafigini) bajarish uchun iste’mol qilinayotgan energiya quvvatini minimal qiymatini ta’minalashdan iboratdir. Hozirgi vaqtida ko‘pgina magistral kanallarda nasos stansiyalarini kaskadlari suv bilan ta’minalash jarayoni markaziy despatcher xizmati bilan amalga oshiriladi, ya’ni despatcher suvni yig’ish va tarqatish kabi boshqarish jarayonlarini olib boradi. Despatcher tomonidan yechim qabul qilish jarayoni amalda suvni uzatish jarayonini holatini rejalashtirilgan jadval bilan taqqoslashga va bu taqqoslash natijasidan kelib chiqqan holda o‘zining shaxsiy tajribasi va intuitsiyasi asosida mumkin bo‘lgan vaqt daqiqasida samarali tashkiliy ishlar uchun yechim qabul qiladi. Boshqarish strategiyasini tadbiq qilayotganida despatcher navbatchi mutaxasislardan (muxandislardan) kanal uchastkalarini gidravlik rejim parametrlarini va nasos stansiyalarini texnologek jarayonlarini holatini o‘rganadi. Boshqarish strategiyasi har bir nasos stansiyasida va gedrotexnik inshoatda amalga oshiriladi. Nasos stansiyasi normal ishlatilganda despatcher nasos stansiyalaridan xar olti soatda axborot olib turadi, istemolchilar parametrlar to‘g’risida har bir soatda ma'lumot oladilar. Despatcher kaskaddagi holatga qarab, taxlil qilishga asoslangan holda suvni uzatishni boshqarish jarayoni uchun yechim qabul qiladi. Olingan natijalar asosida nasos stansiyalvrini ishga tushiradi yoki to‘xtatiladi, nasos stansiyalarini unumdorligini nasos stansiyalarini kuraklarini

ma'lum bir burchakga burish bilan o'zgartiradilar.

Ya'ni suv uzatish jarayonini boshqarish qo'l bilan despecherlik boshqaruvsida amalga oshiriladi.

Demak, suv uzatish jarayonini boshqarish yechim qabul qilishni yeng sodda usullariga asoslangandir. Qurilmalar texnologiyalarini va ob'yektlarini boshqarish jarayonlari qo'lda, sodda ravishda olib boriladi. Dispechter va boshqariladegan ob'yektlar orasidagi bog'lanish telefon va faks qurilmalariga asoslangan. Tushunarliki bunday boshqarish elektr energiyani suvni ko'tarish uchun ortiqcha sarflashga, suvni keraksiz sarflashga va suvni yo'qotishga, natijada, suv uzatish jadvalini bajarilmasligiga olib keladi.

Asosiy maqsad, elektr energiyasini sarflanishini minimallashtirish va nasos stansiyasini turli rejimlarini tadqiq etish bilan nasos stansiyasini suv uzatish grafigini sezilarli bo'lмаган holda xatoliklar bilan bajarishdan iborat.

Bu masalada beriladigan ma'lumotlar:

- rejalashtirilgan suvni uzatish hajmi;
- nasos agregatlarini miqdori;
- nasos stansiyasidagi xar bir nasos aggregatini holati;
- har bir holatdagi gidrotexnik va sarflanish xarakteristikalari.

Talab etiladi: ishlab turuvchi nasos agregatlarini tartib raqamlari va holati. Bunda suvni talab etilgan hajmi uzatishlar minimal yo'qotishlar va minimal elektr energiya sarflanishi kerak. Faraz qilaylik, boshqarilayotgan jarayon quyidagi sohada bo'lsin:

$$D = \begin{cases} j_{\min} < j < j_{\max}, \\ \underline{H}_{\text{ed}} < H < \overline{H}_{\text{ed}} \end{cases}$$

Bu yerda j_{\min} va j_{\max} - nasos aggregatini kuraklarini burilish burchaklarini minimal va maksimal mumkin bo'lgan qiymatlari. \underline{H}_{kp} , \overline{H}_{kp} - nasos stansiyasi yuqori va pastki sathlarini kiritish qiymatlari.

Yuqoridagi chegaralar soxasida quyidagi funksionalni minimallashtirish talab etiladi:

$$C_{hc} \rightarrow \sum_{i \in M_p} c_i \rightarrow min$$

Bu yerda C_{hc} -nasos stansiyasini sarflangan umumiy elektr energiyasi; c_i -quyidagi ko‘rinishdagi chegarani qanoatlantirgan holda i -chi nasos stansiyasini sarflanish xarakteristikasi

$$|\sum_{i \in M_p} Q_i - Q_n| \leq \varepsilon$$

Bu yerda Q_i - i -chi nasos agregatini sarfi;

$$Q_i = 0.05 * Q_n$$

-boshqarishni mumkin bo‘lgan xatoligi.

Yuqorida keltirilgan nasos stansiyasini boshqarish masalasi «qiyin yechiladigan masala» sinfiga tegishli bo‘lib, bunday masalalarni samarali yechish usullari mavjud emas.

Ammo, dastlabki masalani qo‘yilishidan (5-7) samarali yechim usulida yechiladigan masalaga o‘tish mumkin. Yuqorida masalada suvni uzatishda nisbiy xatolikni minimallashtirish muammosini yechish mumkin. Xatolikni rejali suvni uzatish hajmi bilan (Q_{plan}) haqiqiy suvni uzatish hajm orasidagi farq (tafovut)

$$\sum_{i=1}^m \sum_{j=1}^{n_i} q_{ij} x_{ij} \text{ ko‘rinishida ifodalash mumkin:}$$

Unda nasos stansiyasini ishslash jarayonini optimallashtirish quyidagi ko‘rinishdagi chizikli bul dasturlash masalasi ko‘rinishida ifodalash mumkin:

$$(C, X) = \sum_{i=1}^m \sum_{j=1}^{n_i} c_{ij} x_{ij} \rightarrow \min_{x_{ij} \in \{0;1\}} \quad (1)$$

$$|\sum_{i=1}^m \sum_{j=1}^{n_i} q_{ij} x_{ij} - Q_{plan}| \leq \varepsilon, \quad (2)$$

$$\sum_{j=1}^{n_i} x_{ij} \leq 1, \quad (i = 1, 2, 3, \dots, m) \quad (3)$$

Bu masalani yechimini topish uchun umumlashgan tengsizliklar usuli samarali algoritmidan foydalanishi mumkin. Buning uchun bul dasturlash masalasini boshqacha shakliga o‘tamiz:

$$f(x) = \frac{(a, x)}{(b, x)} = \frac{\sum_{k=1}^l a_k x_k}{\sum_{k=1}^l b_k x_k} \rightarrow \max_{x_k \in \{0;1\}}, \quad (4)$$

Bu yerda matritsa q_{ij}, c_{ij}, x_{ij} ($i=1, 2, \dots, m$; $j=1, 2, \dots, n_i$) quyidagi vektorlarga o‘zgartirilgan

$$a_k, b_k, x_k (k=1, 2, \dots, l).$$

Ma'lumki, (1)-(3) masalalarni yechimi (umumlashtirilgan tengsizliklar usuli bilan) avval (4) masala yechimini topamiz. Bu yechim uchun birinchi galda (3) shartni kanoatlantirilishi tekshiriladi, so‘ngra shart (2) ham tekshiriladi.

Agar shart (3) buzilsa darhol (3) formuladagi o‘zgaruvchini indeksi i bittaga orttirilib, keyingi nasos agregatiga o‘tiladi. Bu tekshirish joriy nasos aggregatini qolgan holatlari tekshirilmaydi, chunki nasos aggregati faqat bitta holatda ishlatilishi mumkin.

Demak, (1)-(3) masalalarni yechimi (4) masalani ham yechimi bo‘ladi. Bunda quvvat minimal qiymatga erishadi va (2) va (3) shartlar bir vaqtda bajariladi.

Xulosa qilib shuni ta’kidiash lozimki, inshoot va uskunalar tarkibi, suvni yetkazib berish va oqova tizimi tuzilishi keiajakda ham foydalanish qonun-qoidalari va taiablariga javob berish kerak.

1.2. Nasoslar va ularni ishlash prinsipi bo‘yicha tasniflash. Nasoslarning qo‘llanish sohalari

Nasoslarni paydo bo‘lishi va rivojlanishi shuni ko‘rsatadiki, nasoslarga avvalo suvni yuqoriga ko‘tarib berish uchun mo‘ljallangan gidravlik mashina deb qaralgan. Ammo, hozirgi vaqtda, nasoslarni qo‘llanish sohalari juda ko‘p va xilma-xildir.

Shaharlarni ichimlik suvi bilan ta’minalash va ulardagi iflos suvlarni chiqarib tashlash, sanoat korxonalari hamda elektrostansiyalarini texnik suv bilan ta’minalashdan tashqari, yerlarni sug‘orish va zax qochirish, energiyani yuqoriga to‘plash hamda materiallarni tashishda qo‘llaniladi. Issiqlik elektrostansiyalarining qozon qurilmasini suv bilan ta’minalash nasoslari,

kemalardagi nasoslar, neft-gaz, ximiya, Qog‘oz ishlab chiqarish, oziq - ovqat va ishlab chiqarishning boshqa sohalarida qo‘llaniladigan nasoslar shular jumlasidandir. Yana nasoslar, qurilish ishlarida (tuproqli inshootlarni qurishda, kanallarni loyqalardan tozalashda, suv sathini tushirishda, suvni chiqarib tashlashda, beton va qurilish qorishmalarini uzatishda va boshqalarda), foydali qazilmalarni olishda, ularga gidravlik usulda ishlov berishda, ishlab chiqarish korxonalari chiqindilarini gidravlik yuvishda, chorvachilik fermalarida, shaharlarni ko‘kalamzorlashtirishda qodlaniladi. Yordamchi qurilmalar sifatida nasoslar, yog‘lash moylarini uzatish va mashinalarni sovutishda ham ishlatiladi.

Nasoslар о‘зларига берилавотган меканик ёки бoshqa turдagi energiyani o‘zi orqali oqib o‘тадиган suyuqlikning gidravlik enyergiyasiga aylantirib beradi.

Nasoslarni harakatga keltirish uchun hozirgi vaqtда asosan elektr dvigatelidan foydalaniladi. Ba’zi hollarda ichki yonuv dvigatelidan ham foydalanishadi.

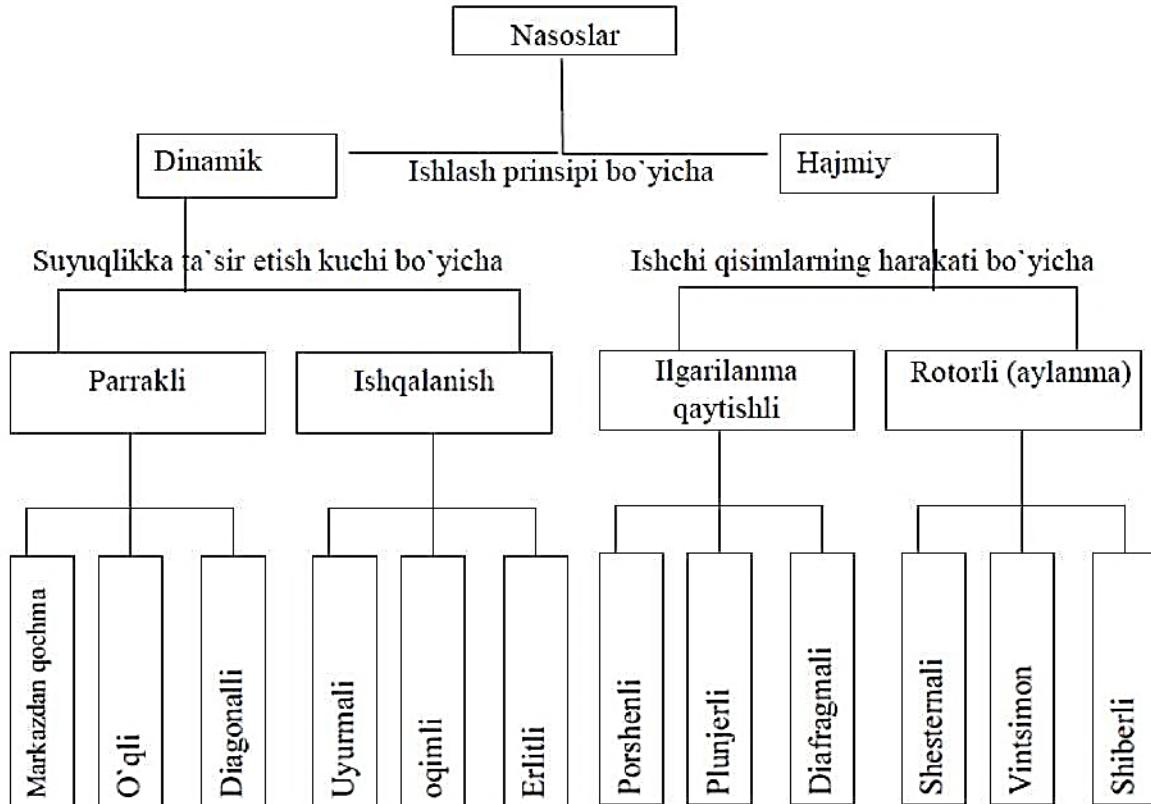
Harakat turi bo‘yicha nasoslар **dinamik** va **hajmiy** nasoslarga bo‘linadi.

Dinamik nasoslarda suyuqlik, nasosning kirish hamda chiqishlari bilan doimiy bog‘langan ish kamerasidagi ish organining ta’sirida siljiydi.

Suyuqlikka ta’sir kuchi bo‘yicha dinamik nasoslар - kurakli (markazdan qochma, diagonal, o‘qiy) va ishqalanishli (vixrli, oqimli, suv - havo ko‘targichlar, shnyekli) nasoslarga bo‘linadi.

Hajmiy nasoslarda suyuqlik, nasosning kirish va chiqishlariga navbatи bilan ulanadigan ish kamerasidagi hajmni davriy (o‘qtin - o‘qtin) o‘zgartirib turuvchi ish organining ta’sirida siljiydi.

Ishchi organlarining harakati bo‘yicha hajmiy nasoslар **qaytma** - **ilgarilanma** va **aylanma** (rotorli) nasoslarga ajratiladi. ishchi qismlarning turi bo‘yicha qaytma- ilgarilanma nasoslар porshyenli, plunjерli diafragmali, pnyevmatik nasoslarga, aylanma (rotorli) nasoslар esa shyesternyali, vintli va shibyerlilarga bo‘linadi.



1.4.-rasm. Nasoslarning tasnifi.

Sug‘orish, zax qochirish va ichimlik suvi bilan ta’minalash sohalarida suvni yuqoriga uzatish kompleksi quyidagi pog‘onalarga bo‘linadi: ***nasos dvigateli***; ***nasos agregati***; ***nasos qurilmasi***; ***nasos stansiyasi va mashinali suv ko‘tarish gidrotexnik uzeli***.

Nasos dvigateli - mexanik, elektrik va boshqa turdagи energiyani suyuqlik oqimi energiyasiga aylantirib beruvchi gidravlik mashinadir.

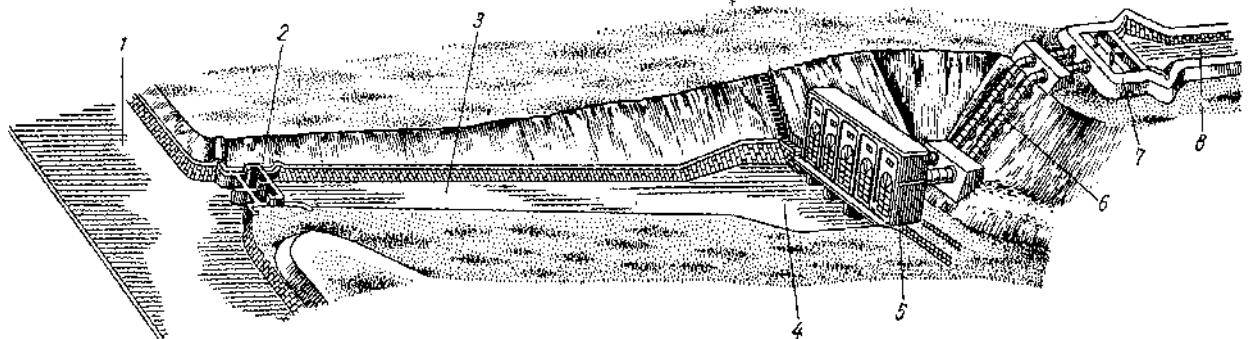
Nasos agregati (gidroagregat) - quvvatni uzatish jihozlari bilan bog‘langan nasos va dvigatel’ yig‘indisidir.

Nasos qurilmasi - suyuqliknı manba’sidan olib iste’molchiga yetkazib beruvchi qurilma yoki quvvatni uzatish jihozlari bilan bog‘langan nasos va dvigatel’, suruvchi va bosimli quvurlar, ularning kerak - yarog‘lari (armatura, berkitgich - zadvijka, teskari klapan va boshqalar) va o‘lchov asboblari (vakuumetr va manometr) yig‘indisidir.

Nasos stansiyasi - iste’molchilarga suv yetkazib beruvchi, zax qochirish va kanalizatsiya sistemalaridan suv haydab chiqaruvchi bir yoki bir necha qurilmalar

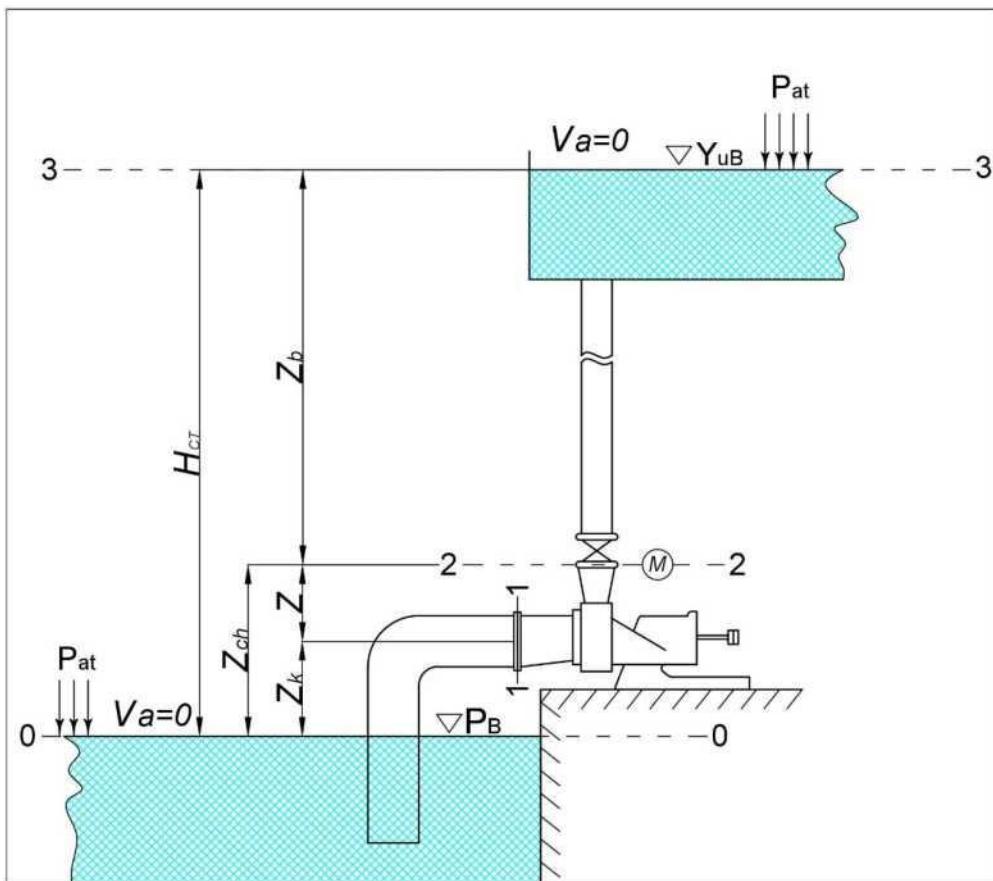
va gidrotexnik inshootlar yig‘indisidir.

Mashinali suv chiqarish gidrotexnik uzeli-suv olish va uni nasos stansiyasi binosiga keltirishga modjallangan inshootlar, stansiya binosi, so‘rish va uzatish quvurlari va suvni qabul qiluvchi inshootlar yig‘indisidir.



1.5-rasm. Mashinali suv chiqarish gidrotexnik uzeli.

1-magistral kanal; 2-suv olish inshooti; 3-suv olib kelish kanali; 4-avankamera; 5-nasos stansiyasi binosi; 6-bosimli quvurlar; 7-bosimli basseyin; 8-mashinali kanal.



1.6-rasm. Nasos qurilmasining sxemasi.

$$P = E_{ch} + E_k$$

(1.1)

$$E_{ch} = Z_{ch}^{2-2} + \frac{P_{ch}}{\gamma} + \frac{V_{ch}^2}{2g}$$

(1.2)

$$E_k = Z_k^{1-1} + \frac{P_k}{\gamma} + \frac{V_k^2}{2g}$$

(1.3)

(1.2) va (1.3) ni (1.1) formulaga qo‘yamiz,

$$\begin{aligned} H &= Z_{ch}^{2-2} + \frac{P_{ch}}{\gamma} + \frac{V_{ch}^2}{2g} - \left(Z_k^{1-1} + \frac{P_k}{\gamma} + \frac{V_k^2}{2g} \right) = \\ Z_{ch}^{2-2} - Z_k^{1-1} + \frac{P_{ch} - P_k}{\gamma} + \frac{V_{ch}^2 - V_k^2}{2g} &= \left| Z_{ch}^{2-2} - Z_k^{1-1} + \frac{P_{ch} - P_k}{\gamma} = H_{man} \right| \\ H &= H_{man} \frac{V_{ch}^2 - V_k^2}{2g} \end{aligned}$$

(1.4)

Shunday qilib, bosim, manometrik bosim bilan nasosga kirishdagi va chiqishdagi tezlik hosil qilgan bosimlar ayirmasining yig‘indisiga teng ekan.

So‘rish va bosimli patrubkalarning o‘lchamlari birday bo‘lganda ulardagi tezlik bir xildir ($V_{ch}=V_k$) va bosim manometrik bosimga teng bo‘ladi.

$$H = H_{man}$$

(1.5)

Bu yerda shartli belgilar:

E_k, E_{ch} – suyuqlikni nasosga kirishdagi va chiqishdagi solishtirma energiyasi;

Z_k^{1-1}, Z_{ch}^{2-2} – nasosga kirishdagi 1-1 va chiqishdagi 2-2 kesimlar og‘irlik markazining balandligi, m ;

P_k, P_{ch} – nasosga kirishdagi va chiqishdagi bosim, kg/m^2 ;

γ – suyuqlikning solishtirma og‘irligi, kg/m^3 ;

V_k, V_{ch} – suyuqlikning nasosga kirishdagi va chiqishdagi tezligi, m/s ;

g – erkin tushish tezligi, m/s^2 ;

$\frac{V_\kappa^2}{2g}, \frac{V_{ch}^2}{2g}$ – nasosga kirishda va chiqishda tezlik hosil qilgan bosim;

$\frac{P_\kappa}{\gamma}, \frac{P_{ch}}{\gamma}$ – nasosga kirish va chiqishdagi pyezometrik balandlik.

Suyuqlik sarfi (Q) – birlik vaqt ichida nasosdan o‘tayotgan suyuqlik hajmiga teng. O‘lchov birlklari – $l/s, m^3/s, m^3/soat$,

$$Q = \omega \cdot g; \quad (1.6)$$

Bu yerda: Q – suyuqlik sarfi, m^3/s ;

ω – jonli kesim yuzi, m^2 ;

g – oqimning o‘rtacha tezligi, m/s .

Quvvat (N). Nasos bilan 1 sek ma’lum balandlikka ko‘tarilgan m massali suyuqlikning bajargan ishiga nasosning foydali ishi deyiladi.

$$A = m \cdot gH \quad (1.7)$$

Bu yerda: m – suyuqlik massasi;

G – suyuqliknini og‘irligi kg .

Bosimli patrubkadan o‘tayotgan suyuqlikka nasosdan berilayotgan quvvat, yoki birlik vaqt ichida suyuqlik bajargan ishga nasosning foydali quvvati deyiladi. Uni quyidagi formula bilan aniqlaymiz.

$$N_f = \gamma \cdot Q \cdot H \quad (1.8)$$

O‘lchov birlklari ot kuchi va kilovattdir.

1 ot kuchi = $75 kg \cdot m/s$

$1 kVt = 102 kg \cdot m/s$

Nasosni harakatga keltirish uchun dvigatel sarf qilgan energiyaga nasosning valdag'i quvvati yoki nasosning iste'mol quvvati deyiladi, ya'ni

$$N_{ist} = \frac{\gamma \cdot Q \cdot H}{\eta} \quad (1.9)$$

Nasos harakatga kelganda ishqalanishlar natijasida nasosning foydali quvvati kamayadi. Shuning uchun nasosning iste'mol quvvati, uning foydali quvvatidan katta bo'lishi kerak. Yo'qolgan quvvat nasosning foydali ish koeffitsientini aniqlashda hisobga olinadi.

Foydali ish koeffitsienti (η).

Nasos foydali quvvatining uni iste'mol quvvatiga nisbati nasosning foydali ish koeffitsienti deyiladi, ya'ni

$$\eta = \frac{N_f}{N_{ist}} \cdot 100\% \quad (1.10)$$

O'lchov birligi, foizda yoki birdan kichik sonlar bilan aniqlanadi. Zamonaviy yirik nasoslarda to'la fiki 0,9 ga yetadi, kichiklarida esa 0,6 dan oshmaydi.

Aylanishlar soni (n) – nasos vali yoki ish g'ildiragining 1 minutda aylanish (ayl/min) tezligidir.

$$n = \frac{60 \cdot U}{\pi \cdot D} \quad (1.11)$$

So'rish balandligi ($h_{so'r}$) – umumiy ko'tarish balandligining so'rish qismidir. (*metr*).

$$h_{so'r} = h_b - \sum \Delta h_{so'r} - \Delta h_{bug'bos} - \Delta h_{kav.eht} \quad (1.12)$$

Keling nasosning to'la bosimini aniqlash bo'yicha misollar ko'rib chiqamiz:

1 – hol. Ishlab turgan nasos qurilmasining to'la bosimini o'lchov asboblari ko'rsatishlari orqali aniqlash

Nasosning to'la bosimi (1.2) va (1.3) ga asosan (1.7 – rasm).

$$\begin{aligned}
H = Z_{ch} - Z_k + \frac{P_{ch} - P_k}{\gamma} + \frac{V_{ch}^2 - V_k^2}{2g} &= \left| \begin{array}{l} P_{ch} = P_2 + P_{atm} \\ P_k = P_{atm} - P_v \end{array} \right|, Z = Z_{ch} - Z_k = Z + \frac{P_m + P_{atm} - (P_{atm} - P_v)}{\gamma} + \\
&+ \frac{V_{ch}^2 - V_k^2}{2g} = Z + \frac{P_m + P_{atm} - P_{atm} + P_v}{\gamma} + \frac{V_{ch}^2 - V_k^2}{2g} = Z + \frac{P_m + P_v}{\gamma} + \frac{V_{ch}^2 - V_k^2}{2g} = \\
&\left| \begin{array}{l} \frac{P_m}{\gamma} = M; \frac{P_v}{\gamma} = V \end{array} \right| = Z + M + V + \frac{V_{ch}^2 - V_k^2}{2g}; \\
H = Z + M + V + \frac{V_{ch}^2 - V_k^2}{2g} &
\end{aligned} \tag{1.13}$$

Shunday qilib, nasosning to‘la bosimi manometr (m) va vakuumetr (v) ko‘rsatishlari yig‘indisiga, bosimlarni o‘lchash nuqtalari orasidagi masofaga (z) va nasosga kirishda va chiqishda tezlik hosil qiladigan bosimlar farqining qo‘shilganiga teng.

Agar, nasosning kirish va bosimli patrubkalarining diametrlari biday bo‘lsa, unda ulardagi tezlik ham bidaydir va to‘la bosim,

$$H = M + V + Z \tag{1.14}$$

teng.

(1.4), (1.13) va (1.14) tengliklar bilan faqat ishlab turgan nasos qurilmasining bosimi aniqlanadi. Loyihalanayotgan nasos qurilmasi uchun bu tengliklar yaroqsiz.

2 – hol. Loyihalanayotgan nasos qurilmasi to‘la bosimini aniqlash.

Buning uchun Bernulli tenglamasidan foydalanamiz

1.6 – rasmdagi 0-0 va 1-1 kesmlari uchun 0-0 tekisligiga nisbatan Bernulli tenglamasi.

$$O + \frac{P_{atm}}{\gamma} + O = Z_k + \frac{P_k}{\gamma} + \frac{V_{ch}^2}{2g} + \Delta h_{sur};$$

$$(1.15)$$

2-2 va 3-3 kesmlari uchun 0-0 tekisligiga nisbatan Bernulli tenglamasi.

$$Z_{ch} + \frac{P_{ch}}{\gamma} + \frac{V_{ch}^2}{2g} = Z_{ch} + Z_{bos} + \frac{P_{atm}}{\gamma} + O + \Delta h_{bos}; \quad (1.16)$$

(1.15) ni (1.16) ga tenglashtiramiz.

$$\begin{aligned} \frac{P_q}{\gamma} + \frac{V_q^2}{2g} &= Z_k + \frac{P_k}{\gamma} + \frac{V_k^2}{2g} + \Delta h_{cyp} + Z_{soc} + \Delta h_{soc} \\ \frac{P_{ch}}{\gamma} + \frac{V_{ch}^2}{2g} &= Z_k + \frac{P_k}{\gamma} + \frac{V_k^2}{2g} + Z_{bos} + \Delta h_{sur} + \Delta h_{bos}; \\ \sum \Delta h &= \Delta h_{so'r} + \Delta h_{bos} \end{aligned} \quad (1.17)$$

$$\begin{aligned} \frac{P_{ch} - P_k}{\gamma} + \frac{V_{ch}^2 - V_k^2}{2g} &= Z_k + Z_{bos} + \sum \Delta h \\ \frac{P_{ch} - P_k}{\gamma} + \frac{V_{ch}^2 - V_k^2}{2g} &= H - Z, \text{ bu yerda: } Z = Z_{ch} - Z_k \\ H &= Z_k + Z + Z_{bos} + \Delta \sum h, \text{ bu yerda: } Z_k + Z + Z_{bos} = H_{geom} \\ H &= H_{geom} + \sum \Delta h \end{aligned} \quad (1.18)$$

Bu yerda: $\sum \Delta h_w$ -so‘rish va bosim quvirlaridagi bosim isroflari yig‘indisi, m

Shunday qilib loyihalanayotgan nasos qurilmasining to‘la bosimi suv ko‘tarish geometrik balandligi (H_{geom}) bilan so‘rish (Δh_{sur}) va bosim (Δh_{bos}) quvurlaridagi yo‘qotilgan bosim yig‘indisiga teng. Demak, ochiq havzalarga ishlaganda nasosning bosim suyuqlikni to‘la geometric balandlikka ko‘tarishga va quvurlardagi gidravlik qarshiliklarni yengishga sarflanadi. Yuqoridagi ikkita (1.13) va (1.18) formulalar bilan topiladigan nasosning bosimi qiymatlari teng bo‘ladi. Gidravlika kursidan ma’lumki, quvurlardagi mahalliy va uzunlik bo‘yicha bosim isroflari yig‘indisi quyidagicha topiladi:

$$\sum h_w = \sum \left(\lambda_i \cdot \frac{\ell_i}{d_i} + \xi_i \right) \frac{V_i^2}{2g} \quad (1.19)$$

$$\text{bu yerda: } V_i = \frac{4Q}{\pi d_i^2}$$

V_i –quvurlarning turli qisimlaridagi oqimning o‘rtacha tezligi, m/s; ℓ_i va d_i –quvurning turli uchastkalaridagi uzunliklari va diametrlari, m; λ_i va ξ_i –quvurlarning ishqalanish va qarshilik koeffitsienti.

Yuqoridagi (1.18) formuladan bosim isroflari qiymatini Q orqali

quyidagicha ifodalanadi:

$$\sum h_w = R_T Q^2 \quad (1.20)$$

bu yerda: $R_T = \Sigma \left(\lambda_i \frac{\ell_i}{d_i} + \xi_i \right) \frac{8}{g \pi^2 d^4}$ (1.21)

R_T – quvurlar tarmog‘ining o‘zgarmas qiymati bo‘lib, uning qiymati quvurlarning uzunligi, diametri, g‘adir-budurligi va o‘rnatiladigan armaturalarning (surilma qulfak, teskari qopqoq va boshqa to‘sqichlar) qarshiliklariga bog‘liq bo‘ladi.

Bayon etilgalar asosan (1.18) va (1.20) tenglamalardagi Q ga qiymatlar berib, tarmoqning yoki quvurning xarakteristikasini ya’ni gidrodinamik egri chizig‘i quyidagi formula bilan quriladi:

$$H_{nr} = H_G + R_T Q^2 \quad (1.22)$$

Amalyotda nasosning bosim xarakteristikasi (1.22) formula bilan quriladi quvurlarning xarakteristikasi kesishgan ishchi nuqta orqali nasos qurulmasining haqiqiy ish ko‘rsatkichlari aniqlanadi.

1.3. Nasos stansiyasini ishslash jarayonini optimal boshqarish algoritmi

Quyidagi umumlashgan tengsizliklar usulidan foydalanilgan holda nasos stansiyasini optimal boshqarish algoritmi keltirilgan.

1. $m, n_i, c_{ij}, q_{ij}, Q_{plan}$ o‘zgaruvchilarini kiritish.
2. c_{ij} va q_{ij} larni bir o‘lchovli massivga a_k va b_k ($k=1,2,\dots,l$;) o‘tkazish.
3. Har bir o‘zgaruvchi x_k uchun funksiyani qiymatini hisoblash va birinchi yechimni topish (bunda $x_k=0, k=1,2,\dots,l; k \neq k_1$), ya’ni bunda funksiyani hisoblangan qiymatlaridan funksiyani maksimal qiymati mos keladi.
4. Yangi elementlarni ketma-ket birlashtirish bilan funksiyani qiymatlarini hisoblash,

$$f_k^{(2)} = \frac{a_{k_1}^* + a_k}{b_{k_1}^* + b_k}, \quad (k = 1,2,\dots,l; k \neq k_1)$$

va ikkinchi yechimni topish, ya’ni bunda funksiyani hisoblangan qiymatlaridan funksiyani maksimal qiymati mos keladi.

5. Yangi elementlarni ketma-ket birlashtirish bilan funksiyani qiymatlarini hisoblash, ya’ni:

$$f_k^{(l)} = \frac{\sum_{k=1}^{l-1} a_{k_i}^* + a_k}{\sum_{k=1}^{l-1} b_{k_i}^* + b_k}, \quad (k = 1,2,\dots,l; k \neq k_i, i = 1,2,\dots,l-1)$$

6. Bu jarayonni ketma-ket takrorlab va qolgan elementlarni birlashtirib, tartibga solingan qatorni x^*1, x^*2, \dots, x^*l hosil qilamiz.

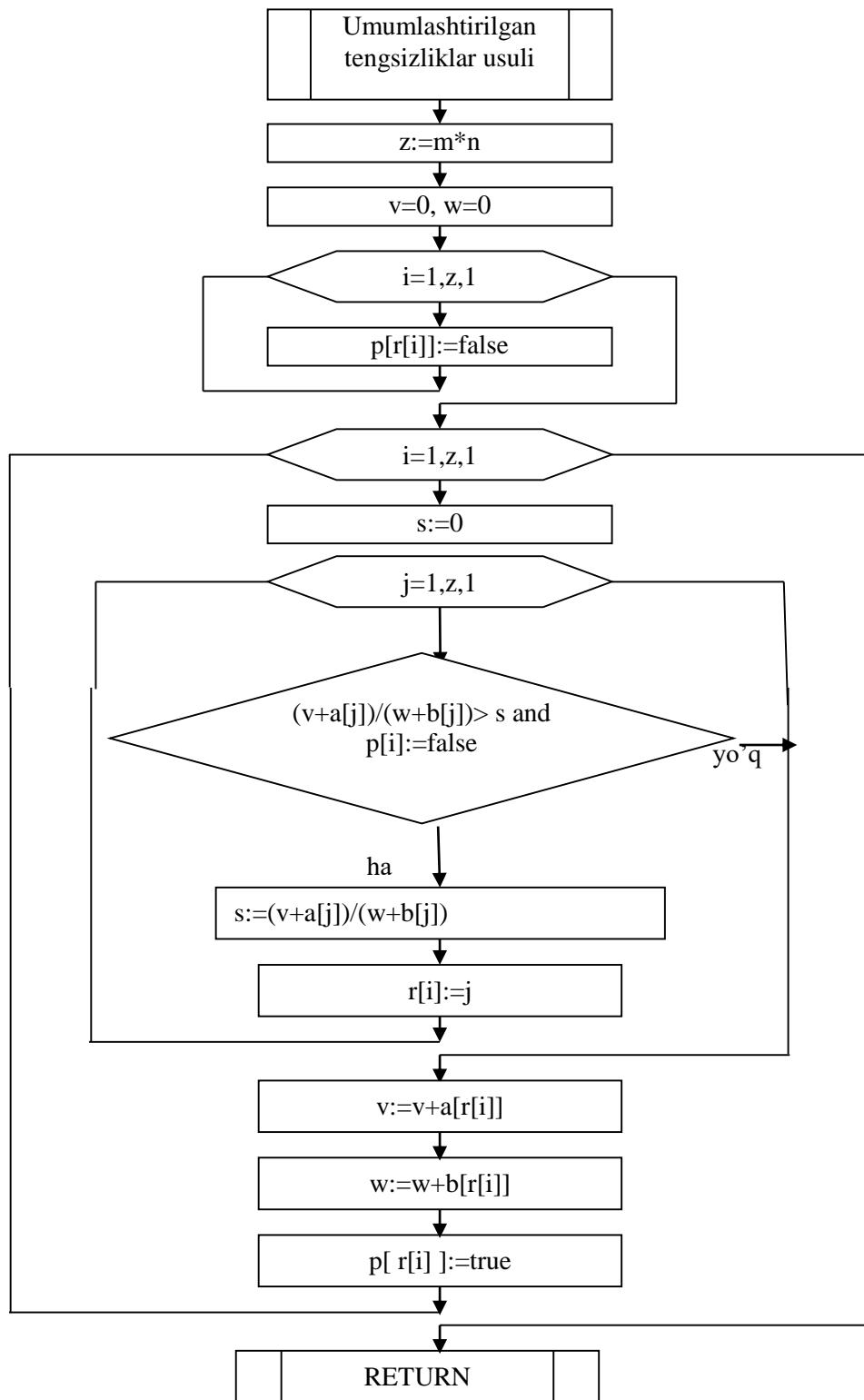
7. Bir o‘lchamli massivlardan a_k va b_k ($k=1,2,\dots,l$) ikki o‘lchamli massivlarga c_{ij}, q_{ij}

$$(i=1,2,\dots,m; j=1,2,\dots,n_i) o‘tamiz.$$

8. Masalani yechimiga hosil qilingan tartibga solingan qatorni birinchi elementlarini minimal sonlari n’ mos keladi. Bu elementlar (2) va (3) shartlarni kanoatlantiradi.

9. Natijalarni ekranga,faylga yoki bosmaga (printerga) chiqariladi.

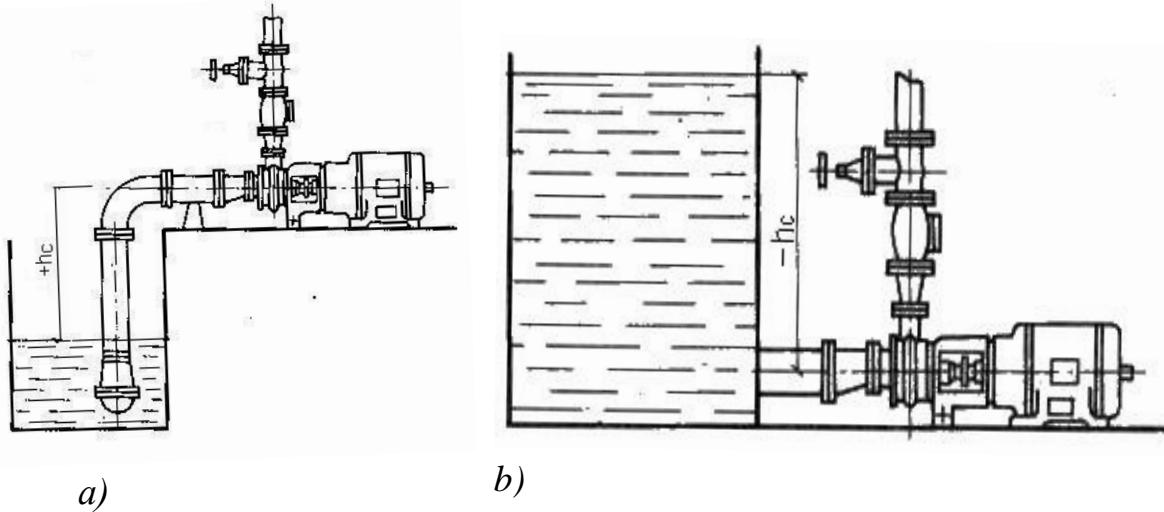
Quyidagi rasmda nasos stansiyasini ishlash jarayonini optimal boshqarish algoritmini blok sxemasi keltirilgan.



1.4. Geometrik, keltirilgan va vakuumetrik so‘rish balandligi

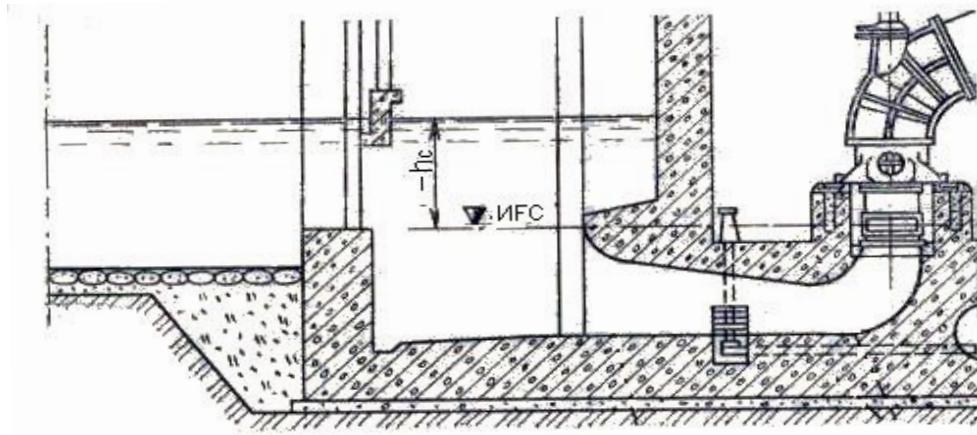
Geometrik so‘rish balandligi – manbadagi suv sathidan ish g‘ildiragining markazigacha, ya’ni gorizontal nasoslarda ularning o‘qigacha (a,b), tik o‘qiy nasoslarda buriladigan qanotlarining o‘qigacha (v), markazdan qochma tik nasoslarda bosimli patrubkasi o‘qigacha (c), tik porshenli nasoslarda, porshennenning yuqori vaziyatigacha (d) bo‘lgan masofaga teng.

Nasos qurilmasining so‘rish balandligi musbat yoki manfiy bo‘lishi mumkin. agar manbadagi suv sathi ish g‘ildiraklari markazidan pastda joylashgan bo‘lsa, so‘rish balandligi musbat (1.7-rasm a, c, d), yuqorida joylashgan bo‘lsa manfiy (1.7-rasm v, b) bo‘ladi.

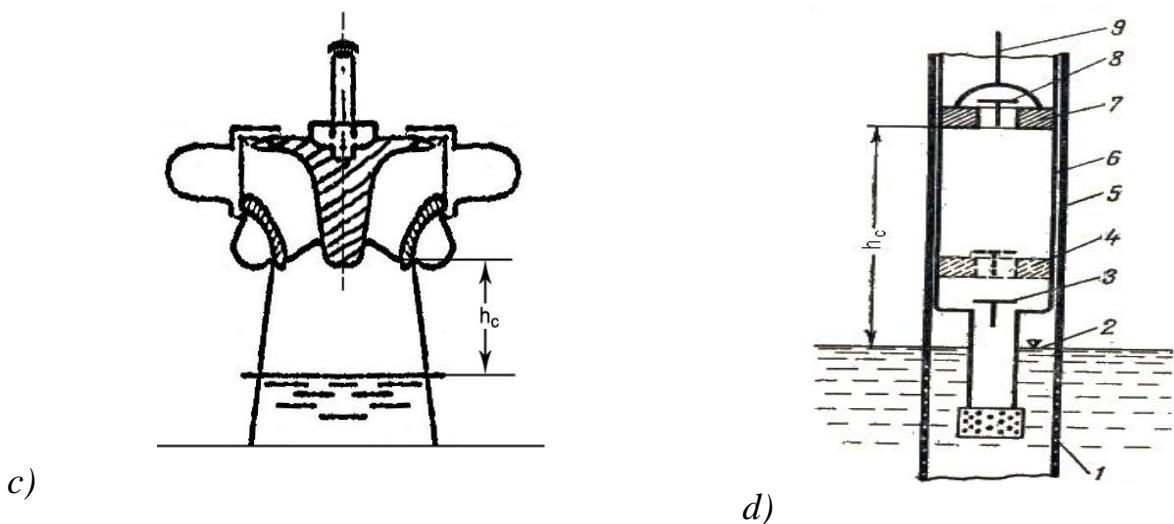


a)

b)



v)



1.7 – rasm: Nasoslarning geometrik so‘rish balandligi.
a-b gorizontal; v-tik o‘qiy; c-markazdan qochma tik; d-porshenli.

Keltirilgan so‘rish balandligi – deb, geometrik so‘rish balandligi va so‘rish trubasida gidravlik qarshiliklar natijasida yo‘qotilgan so‘rish balandligi yig‘indisiga aytildi.

$$H_{sur}^{kel} = h_{sur}^{geom} + \sum \Delta h_{sur} \quad (1.19)$$

Bu yerda: h_{sur} – so‘rishning geometrik balandligi (m);

$\sum \Delta h_{sur}$ – yo‘qotilgan so‘rish balandilgi (m).

Vakuumetrik so‘rish balandligini aniqlash uchun 0-0 va 1-1 kesimlariga 0-0 tekisligiga nisbatan Bernulli tenglamasini tuzamiz (1.8-rasm).

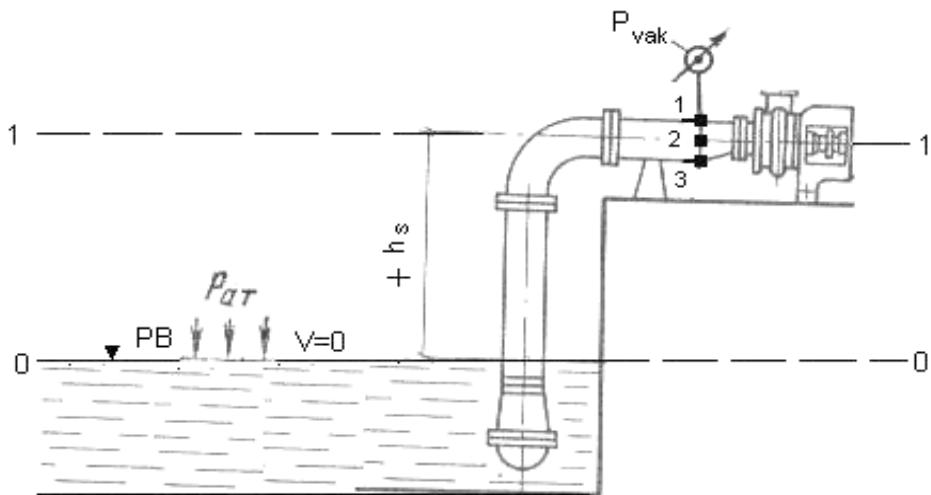
$$\begin{aligned} O + \frac{P_a}{\gamma} + O &= h_{sur} + \frac{P_{vak}}{\gamma} + \frac{V^2}{2g} + \Delta h_{sur}; \\ \frac{P_a}{\gamma} - \frac{P_{vak}}{\gamma} &= h_{sur} + \Delta h_{sur} + \frac{V^2}{2g}; \\ \frac{P_a - P_{vak}}{\gamma} &= H_{vak} \end{aligned} \quad (1.20)$$

$$H_{vak} = h_{sur} + \Delta h_{sur} + \frac{V^2}{2g} \quad (1.21)$$

$$\text{yoki} \quad H_{kel} = H_{sur}^{kel} + \frac{V^2}{2g} \quad (1.22)$$

Shunday qilib, vakuummetrik so‘rish balandligi, geometrik so‘rish balandligi, so‘rish trubasida yo‘qotilgan so‘rish balandligi va nasosga kirishda tezlik hosil qilgan bosim yig‘indisiga teng.

Vakuummetrik so‘rish balandligi, vakuummetr asbobi bilan o‘lchanadi. Vakuummetr atmosfera bosimidan kichik bo‘lgan bosimni o‘lchaydi. Vakuummetri ish g‘ildiragining o‘qi to‘g‘risidagi, so‘rish quvurining yuqori va quyi qismidagi nuqtalarga o‘rnatish mumkin (*1.8-rasm*).



1.8 – rasm. Vakuummetrni o‘rnatish sxemasi. 1, 2, 3 – vakuummetrni o‘rnatish nuqtalari.

Agar vakuummetr ish g‘ildiragining o‘qi tug‘risidagi nuqtaga o‘rnatilgan bo‘lsa, u holda vakuummetrik so‘rish balandligi.

$$H_{vak} = h_{sur} + \Delta h_{sur} + \frac{V^2}{2g} \quad (1.23)$$

Agar so‘rish quvurining yuqori va quyi qismiga o‘rnatilsa:

$$H_{vak} = h_{sur} + \Delta h_{sur} + \frac{V^2}{2g} \pm y \quad (1.24)$$

Har bir nasos uchun vakuummetrik so‘rish balandligi turlich bo‘ladi. Nasosning geometrik so‘rish balandligi aniqlashda vakuummetrik so‘rish balandligi, nasosning pasportidan yoki nasoslar katalogidan olinadi.

Vakuummetrik so‘rish balandligi zavodlarda tajriba yo‘li bilan aniqlanadi,

va $P_{atm} = 10$ m, suyuqlik temperaturasi 4^0C (20^0C) bo‘lgandagi qiymatlari kataloglarda ketiriladi. Agar, nasoslar boshqa sharoitda ishlasa unda mumkin bo‘lgan so‘rish balandligi quyidagicha aniqlanadi:

$$H_{vak}^{m.b.} = H_{vak}^{kat} + (h_{bar} - 10) - (h_{sur} - h_{sur}^{t=20^0C}) \quad (1.25)$$

$$H_{vak}^{m.b.} = H_a - \sum \Delta h_{sur} - \Delta h_{kav} - \Delta h_{b.b}$$

$$H_a = 10,33 - \frac{\nabla PB}{900}$$

1.2 – jadval

Suv temperaturasi $t = 20^0C$ bo‘lgandagi barometrik bosimning qiymatlari.

Nasos o‘rnatilgan joyning (dengiz sathidan) balandligi (m).	0	100	200	300	400	600	800	2000
Barometrik bosim ($h_b = P_o / \gamma$ - xaqiqiy atmosfera bosimi (m))	10,3	10,2	10,1	10,0	9,8	9,6	9,4	8,4

Kavitaliya hodisasi yuz bermasligi uchun vakuummetrik so‘rish balandligi mumkin bo‘lgan so‘rish balandligidan katta bo‘lmashligi kerak.

$$H_{vak} = h_{sur} + \Delta h_{sur} + \frac{V^2}{2g} \leq H_{vak}^{m.b.} \quad (1.26)$$

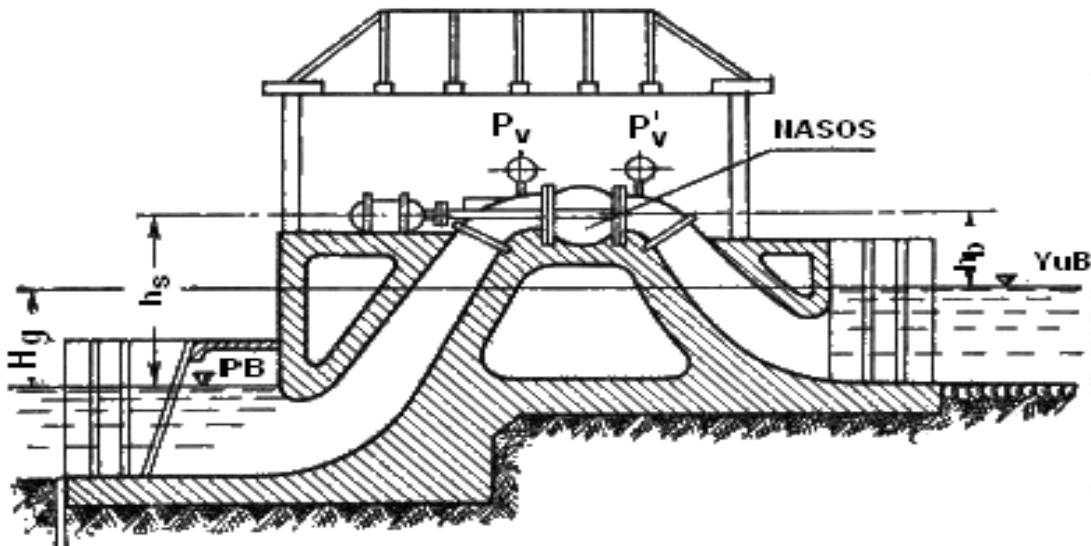
Nasos stansiyalari qurilishi amaliyotida, so‘rish balandligi 3 m dan ko‘p bo‘lmashligi tavsiya qilinadi.

Nasosning haydash balandligi

Yuqori byefdagi suv sathidan nasoslar ishchi g‘ildiragining o‘qigacha bo‘lgan masofaga **geometrik haydash balandligi** deyiladi.

Haydash balandligi ham xuddi so‘rish balandligi kabi musbat va manfiy qiymatli bo‘lishi mumkin.

Agar, nasoslar ish g‘ildiragining o‘qlari yuqori byef suv sathidan pastda joylashgan bo‘lsa, haydash balandligi musbat, yuqorida joylashgan bo‘lsa manfiy bo‘ladi.



1.9 – rasm. Sifon tipidagi nasos qurilmasi.

Sifon tipidagi nasos qurilmalarida suvning haydash balandligi manfiy bo‘lishi mumkin (1.9 - rasm).

Nasos qurilmalarining deyarli ko‘pchiligida haydash balandligi musbat bo‘ladi.

Keltirilgan haydash balandligi

Geometrik haydash balandligi va bosimli quvurda gidravlik qarshiliklar natijasida yo‘qotilgan haydash balandliklari yig‘indisiga **keltirilgan haydash balandligi** deyiladi.

$$H_x^{kel} = h_x + \Delta h_x \quad (1.27)$$

Pastgi byef suv sathidan yuqori byef suv sathigacha bo‘lgan masofaga **suv ko‘tarib berishning geometrik balandligi** deyiladi.

$$H_{geom} = \nabla Yu.B. - \nabla P.B \quad (1.28)$$

$$\text{yoki} \quad H_{geom} = h_{sur} + h_x \quad (1.29)$$

I-bob bo‘yicha nazorat uchun savollar:

1. Nasoslarning kelib chiqish tarixi haqida gapirib berin.

2. Suv uzatish mashinalari haqida nimalarni bilasiz?
3. Nima uchun nasos stansiyasini ishlash jarayonini optimallashtirish chiziqli bul dasturlash masalasiga o‘zgartirildi?
4. Nasos stansiyasini ishlash jarayonini optimallashtirish modelini adekvatligi nima uchun tekshiriladi?
5. Nasos stansiyasini ishlash jarayonini optimal boshqarish algoritmi qanday murakkablikka ega?
6. Qo‘yilgan masalani tadbiq etish uchun dasturlash tilini tanlash qanday asoslanadi?
7. Vakuummetrni o‘rnatish sxemasini tushuntiring.
8. Nasoslarning geometrik so‘rish balandligi qanday?
9. Geometrik haydash balandligi deb nimaga aytildi?
10. Suv temperaturasi $t = 20^{\circ}\text{C}$ bo‘lganagi barometrik bosimning qiymatlari qanday bo‘ladi?
11. Suv ko‘tarib berishning geometrik balandliginin formulasi qanday?
12. Nsoslar boshqa sharoitda ishlasa unda mumkin bo‘lgan so‘rish balandligi qaysi formula orqali aniqlanadi?

II BOB. HAJMIY NASOSLAR

2.1 Porshenli nasoslar va ularning asosiy parametrlari, tuzilishi va ishlash prinsiplari

Porshenli nasos qurilmasining eng sodda sxemasi keltirilgan. Bu nasoslarda suyuqlikning so‘rishi va haydalishi porshenning silindrda ilgarilanma – qaytma harakat qilishiga asoslangan. Bunda porshen 3 tarkibida shtok 2 bo‘lgan krivoship – shatunli mexanizmi 1 yordamida harakatga keladi. Porshen’ silindr ichida qaytma (orqaga) harakat qilganida uning oldidagi ish bo‘shlig’ining hajmi ortib, siyraklanish hosil bo‘ladi. Bu siyraklanish ma`lum bir chegaraga etganida ish bo‘shlig’idagi

bosim r_s bilan tovonli klapan 7 ostidagi xrapovikda bo‘lgan bosim orasidagi farq so‘rish klapani 4 ni ochadi va suyuqlik so‘rish trubasi 6 orqali ish bo‘shligiga kiradi. Nasoslarda suyuqlik qaysi tipdagi kuchlardan (dinamik kuchlar yoki statik kuchlar) foydalanib so‘rilishiga qarab, ular dinamik yoki hajmiy nasoslarga bo‘linadi. Bunda yuqoridagi klasifikatsiyaga kirgan nasoslarning porshenli va rotorli turlari hajmiy nasoslarga, qolganlari esa dinamik nasoslarga kiradi.

So‘riliш porshen o‘zining eng chekka so‘riliш chegarasiga yetguncha aylanadi. Bunda so‘riliш trubasidagi siyraklanishni so‘rish klapani oldiga joylashtirilgan vakuumometr yordamida o‘lchash mumkin. Ta`minlovchi idishdagi suyuqlik sathidan nasos silindrining eng yuqori sathigacha bo‘lgan balandlikka surish balandligi N_s deyiladi. So‘rish balandligi chegaraviy so‘rish balandligi N_{chs} , N_{chs} dan katta bo‘lmasligi kerak.

Porshen (plunjер) ilgarilanma (oldinga) harakat qilganda esa ish bo‘shlig’idagi bosim ortib, so‘rish klapani yopiladi.

Bo‘shliqdagi bosim ortishda davom etib, uning miqdori suyuqlikni haydash bosimi r_x ga yetganida haydash klapani ochilib, suyuqlik haydash trubasi 9ga o‘ta boshlaydi. Suyuqlikni haydash porshenning eng chekka haydash chegarasiga yetguncha davom etadi.

Nasosni ishga tushirganimizda u avval so‘rish trubasidagi havoni tortadi va suyuqlik hosil bo‘lgan bosimlar farqi ta`sirida surish trubasiga ko‘tariladi. Nasos bir oz vaqt ishlagandan so‘ng so‘rish trubasi va silindrini havo haydab chiqarilib, suyuqlik silindrni to‘ldiradi. Shundan keyin nasos moslangan tartibda ishlay boshlaydi. Natijada ta`minlovchi idishdagi suyuqlik qabul qiluvchi idishga o‘tadi. Silindrini yuqori sath bilan suyuqlik ko‘tarilgan eng yuqori sathning farqiga haydash balandligi N_x deyiladi.

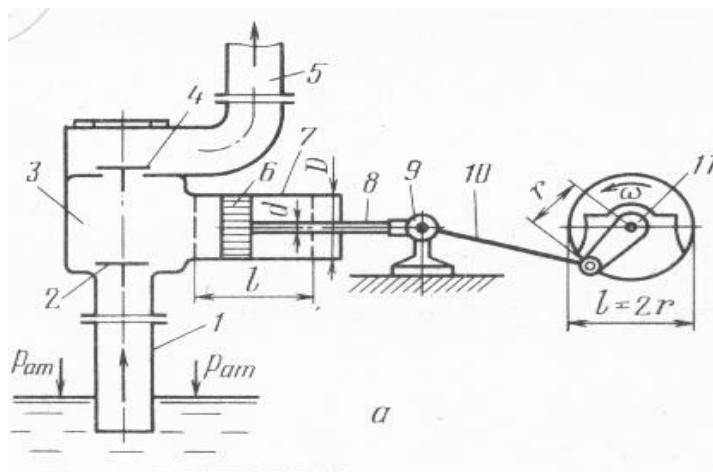
So‘rish balandligi bilan haydash balandligining yigindisi $N_s + N_x$ nasosning tortish balandligi yoki to‘liq statik bosimni beradi. Porshenli nasoslarning turli loyixalari bilan qurilgan turlari ishlab chiqarishning ko‘p soxalarida qo‘llaniladi.

Yuqorida aytganimizdek, porshenli nasoslar yuqori bosim kerak bo‘lgandagina ishlatiladi. Amalda ko‘p hollarda porshenli nassslardan markazdan ko‘chma nasoslar o‘rnida foydalaniadi. Hajmiy gidrouzatmalar sostavida ishlayotgap nasoslar asosan porshenli nasoslar turiga kiradi. Bu aytilganlardan tashqari, porshenli nasoslarning yana bir ustunligi ularning foydali ish koeffitsientining yuqoriligidir. Porshenli nasoslarning markazdan ko‘chma nasoslardan yana bir farqi shundaki, uning so‘rishi haydash trubasiga o‘rnatilgan zadvijka yordamida o‘zgartirib bo‘lmaydi. Lekin haydash trubasining kesimi kichrayib borishi bilan tezlik va zadvijka oldida bosim orta boradi. Agar zadvijka butunlay bekitib qo‘yilsa, bosim juda kattalashib ketishi natijasida yo nasos buziladi, yoki truba yoriladi, u holda zo‘riqish ortib ketishi natijasida dvigatel to‘xtab qoladi. Shuning uchun porshenli nasoslardan yuqori bosimda o‘zgarmas so‘rish miqdori zarur bo‘lgan hollarda foydalaniadi.

Porshenli nasoslarning markazdan ko‘chma nasoslarga taqqoslangandagi asosiy kamchiligi ularning qo‘polligi, qimmat turishi, ishlatish murakkabligidir. Bu nasoslarni markazdan qochma nasoslarga nisbatan ko‘proq kuzatib turish talab qilinadi, chunki porshenli nasoslarning klapanlari tez-tez ifloslanib turadi. Ifloslanish nasosning boshqa qismlarida ham bo‘ladi.

Hajmiy nasoslarda ishchi organi harakatlanishi natijasida ish bo‘linmasining hajmi davriy ravishda o‘zgarishi hisobiga biror hajmdagi suyuqlik so‘riladi va

potensial energiyasi orttirilib, uzatib beriladi. Bunga porshenli va plunjерli nasoslar misol bo‘ladi (2.1-rasm). Valdagи aylanma harakat 11 krivoship va 10 shatun orqali to‘g‘ri chiziqli harakatga keltirilib, dasta (shtok) 8 yordamida Mexanik harakat 6 porshenga uzatiladi va u 7 silindrda ilgarilanma-qaytarilma harakat qiladi. Porshen 6 o‘ng tomonga harakatlanganda ish bo‘linmasi 3 va silindr 7 hajmlari kengayib, havo siyraklashadi (vakuum hosil bo‘ladi). Bosimlar farqi hisobiga so‘rish qopqog‘i 2 ochilib, pastki sathdagi suyuqlik atmosfera bosimi ta’sirida ish bo‘linmasi 3 ga ko‘tariladi. Porshen 6 o‘ng tomondan chapga harakatlanganda 7 silindrda bosim ortadi, so‘rish qopqog‘i 2 berkilib, bosimli qopqoq 4 ochiladi va 3 ish bo‘linmasidan ma’lum hajmdagi suyuqlik bosimli quvur 5 ga uzatiladi. Plunjерli nasoslarning ishlash tarzi ham porshenli nasoslarga o‘xshash bo‘ladi, lekin 2 ish bo‘linmasining salnik o‘rnataladigan zinchlash qismiga ishqalangan holda silindrsimon plujer 2 harakat qiladi. Plunjерli nasoslarda plunjер silindga ishqalanmaydi. Bu nasoslarni ishlatish ancha qulay, chunki ularda porshen halqalari qo‘llashni va ularni almashtirishning zaruriyati yo‘q hamda silindr yuzasiga notekis ishlov berilgan holarda ham yaxshi ishlashi mumkin. 2.1 va 2.2-rasmlarda keltirilgan nasoslar bir tomonlama ishlovchi nasoslar hisoblanadi. Bir tomonlama ishlovchi nasoslarda porshenni ikkilangan harakatida (borib-kelishida) $W = S \cdot L$ -hajmdagi suyuqlik so‘riladi va uzatiladi (S -porshenni kesim yuzasi; $L=2r$ -porshenni yo‘li); r -krivoship-shatun mexanizmi radiusi).

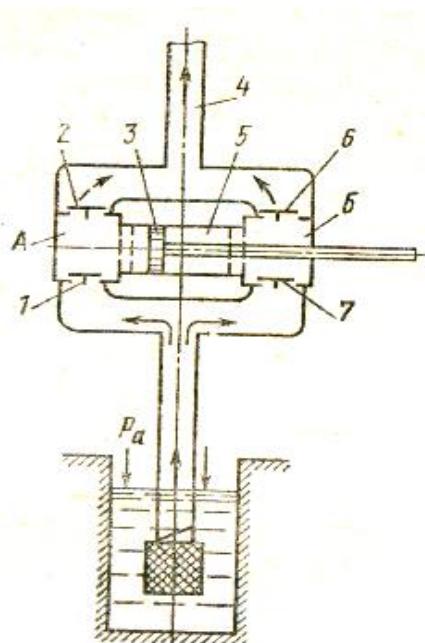
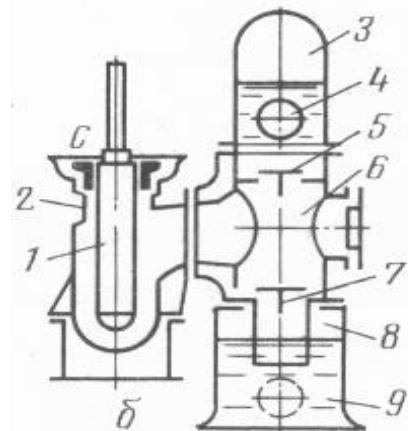


2.1-rasm. Bir tomonlama ishlovchi porshenli nasos tasviri:

1 va 5-so‘rish va bosimli quvurlari; 2 va 4-so‘rish va bosimli qopqoklari; 3-ish bo‘linmasi; 6-porshen; 7-silindr; 8-dasta; 9-polzun (kreyskopf), 10-shatun; 11-krivoship.

2.2-rasm. Bir tomonlama ishlovchi plunjjerli nasos tasviri:

1-plunjjer; 2-silindr; 9 va 3-so‘rish va bosimli havo qalpoqlari; 4-bosimli quvur; 7 va 5-so‘rish va bosimli qopqoqlari; 6-ish bo‘linmasi; 8-so‘rish havo bo‘linmasi.



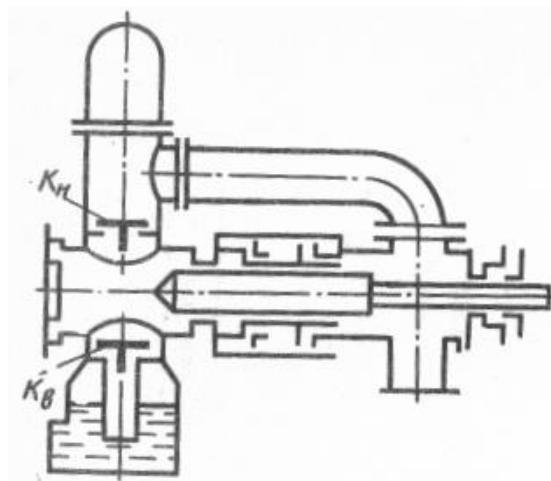
2.3-rasm. Ikki tomonlama ishlovchi porshenli nasos tasviri:

A va B ish bo‘linmalar; 1 va 7-so‘rish qopqoqlari; 2 va 6-bosimli qopqoqlar; 3-porshen; 4-bosimli quvur; 5-silindr.

Ishchi organi porshen yoki plunjerni ikkilangan harakatida ya'ni o'ng va chap tomonga harakatlanganda suyuqlik ikki marta so'rilib, ikki marta siqib chiqarilsa, nasos ikki tomonlama ishlovchi deyiladi (2.3-rasm).

Porshen 5 ning o'ngga harakatida so'rish 1 va bosimli 6 qopqoqlar ochiladi ya'ni 1 qopqoq orqali suyuqlik so'rilibadi va 6 qopqoq orqali bosimli quvur 4 ga $W_1 = (S - S_{sh}) \cdot L$ hajmdagi suyuqlik uzatiladi (S_{sh} -porshen dastasining kesim yuzasi). Porshenning chapga harakatida 7 so'rish qopqog'i ochilib, suyuqlik so'rilibadi va 2 bosimli qopqoq orqali bosimli quvurga $W_2 = S \cdot L$ hajmdagi suyuqlik uzatiladi. Demak, bunday nasos porshenning ikkilangan harakatida $W = W_1 + W_2 = (2S - S_{sh}) \cdot L$ hajmdagi suyuqlikni uzatib beradi ya'ni bir tomonlama ishlovchi nasosga nisbatan ko'proq miqdorda suyuqlik uzatadi va suyuqlik oqimi uzilishini kamaytiradigan holatda ishlaydi.

Oqimdagagi uzilishlar sonini va inersiya kuchlariga sarflanadigan energiya yo'qolishlarini kamaytirish uchun differensial ishlovchi porshenli nasoslar ishlab chiqarilgan (2.4-rasm).



2.4-rasm. Differensial ishlovchi plunjjerli nasos tasviri.

Plunjerni o'ng tomonga harakatida K_n qopqoq yopilib, suyuqlik K_v so'rish qopqog'i orqali silindrga so'rilibadi, lekin plunjer orqa tomonidagi $W_1 = (S - S_{sh}) \cdot L$ hajmdagi suyuqlik bosimli quvurga siqib chiqariladi. Plunjerni chap tomonga harakatida K_v so'rish qopqog'i yopilib, K_n bosimli qopqoq ochiladi va bosimli quvurga $W_2 = S_{sh} \cdot L$ hajmdagi suyuqlik uzatiladi, qolgan miqdori

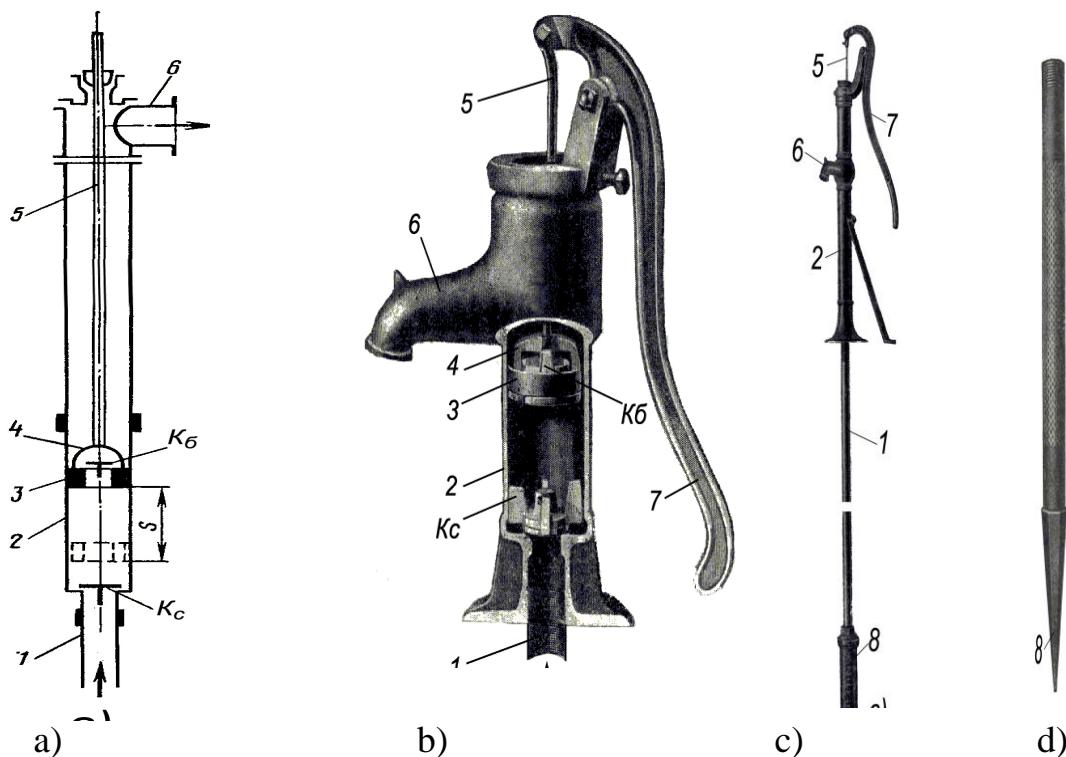
plunjер orqasidagi bo‘linmaga joylashadi. Plunjerni ikkilangan harakatida uzatilgan suyuqlik hajmi bir tomonlama ishlovchi nasos uzatish miqdoriga teng bo‘ladi ya’ni $W = (W_1 + W)_2 = S \cdot L$. Demak, differensial nasos bir tomonlama ishlovchi nasosga nisbatan ancha tekis suyuqlik uzatadi.

Hozirgi vaqtda, respublikamiz qishloq aholisi, yer ostidan ichimlik suvini ko‘tarib olish uchun yuz minglab shtangali porshenli nasoslardan foydalanilmoqda. Ushbu porshenli nasoslar, quvurli quduqlardagi suvni ko‘tarib bergenligi uchun, chuqur porshenli nasoslar deb ham ataladi. 2.5 – rasmda shtangali porshenli nasos qurilmasining umumiy ko‘rinishi (b va c), nasosning sxemasi (a) va filtri (d) tasvirlangan.

Shtangali nasos silindrda - 2, K_s – klapani so‘rish quvuridan -1, bosim klapani – K_b bilan berkitiladigan teshik porshendan -3, vilka -4 bilan ulangan, porshenni harakatga keltiruvchi shtanga - 5 va bosimli quvurdan -6 iboratdir.

Quvur orqali suv ko‘taradigan shtangali nasos qurilmasi quyidagicha ishlaydi. Porshen yuqoriga ko‘tarilganda bosim klapani – K_b bekiladi, so‘rish klapani – K_s ochiladi va bir vaqtning o‘zida suv silindrga hamda bosimli quvurga o‘tadi. Porshen pastga harakatlanganda so‘rish klapani - K_s yopiladi, bosim klapani – K_b esa ochiladi va suyuqlik porshen orqali uning yuqorisidagi hajmiga o‘tadi. Bu vaqtda bosimli quvurga suv o‘tish yo‘li berk bo‘ladi, ya’ni bu nasos xuddi bir harakatli porshenli nasos kabi ishlaydi.

Vertikal quduqlardan suv chiqarishda shtangali porshen nasoslar qo‘llaniladi (2.5-rasm). Shtangali porshen nasos juda oddiy bo‘lib porshen yuqoriga ko‘tarilganda, bosimli qopqoq K_n yopiladi va so‘rish qopqog‘i K_v ochilib, u orqali suv 2 silindrga kiradi. Porshen ustida joylashgan suyuqlik bosimli quvurga uzatiladi.



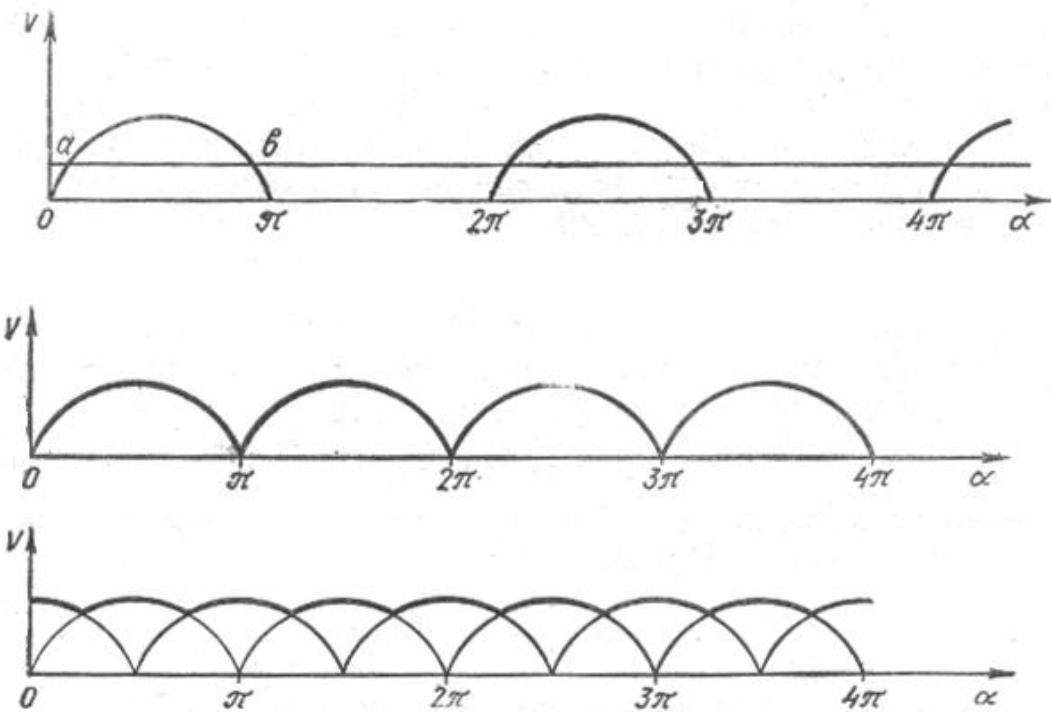
2.5 – rasm. Shtangali porshenli nasos:

a – sxemasi; b, c – umumiy ko‘rinishi; d – filtri. 1 – so‘rish quvuri; 2 – silindr; 3 – porshen; 4 – vilka; 5 – shtanga; 6 – bosim quvuri; 7 – dastak; 8 – filtr.

Porshenni pastga harakatida K_v qopqoq berkilib, K_n qopqoq ochiladi va suyuqlik porshen ustki qismidagi bo‘shliqni egalaydi. Shtangali nasos bir tomonlama ishlovchi porshenli nasosga o‘xhash tarzda ishlaydi.

Suyuqliknini notejis so‘rilishi va uzatilishi hamda inersiya kuchlarini kamaytirish maqsadida ko‘p (ikki, uch, to‘rt) silindrli nasoslar qo‘llaniladi hamda havo qalpoqlaridan foydalaniladi (2.2-rasm). So‘rish havo qalpog‘i $1/3$ qismi siyraklashgan havo va $2/3$ qismiga suv to‘ldirilib, so‘rish qopqog‘i tagiga o‘rnataladi. Bosimli havo qalpog‘i bosimli qopqoq ustiga joylashtirilib, qisilgan havo umumiy hajmining $2/3$ qismini tashkil etadi.

Porshenli nasoslarning suyuqlik uzatish grafiklari sinusoidi shakllarida bo‘lib (2.6-rasm), ikki va uch porshenli nasoslarning suyuqlik uzatishi bir porshenli nasosga nisbatan ancha tekis bo‘ladi.



2.6-rasm. Porshenli nasoslarning suyuqlik uzatish grafiklari:
a-bir tomonlama ishlovchi bir porshenli nasos uchun; b-ikki porshenli nasos uchun; v-uch
porshenli nasos uchun.

2.2. Porshenli nasoslarning asosiy ish ko‘rsatkichlari

Porshenli nasoslarning suyuqlik uzatishi kichik va bosimi yuqori bo‘ladi ya’ni $Q=0,01\dots250 \text{ m}^3/\text{soat}$ va $H=0,25\dots250 \text{ mPa}$ ($H=2,5\dots2500 \text{ kg/sm}^2$) chegaralarda ishlab chiqariladi.

Bir tomonlama va differensial ishlovchi bir porshenli nasoslarning sekundiga nazariy suyuqlik uzatishini (m^3/s) quyidagi formula bilan topiladi:

$$Q_t = \frac{LSn}{60}; \quad (2.1)$$

bu yerda: n-porshenning bir minutdagi ikkilangan harakatlari soni yoki krivoshipning aylanish chastotasi, ay/min;

Nasosning haqiqiy suyuqlik uzatishi Q nazariy Q_t qiymatidan kam bo‘ladi. Chunki, bir qism suyuqlik porshen va silindr orasidagi va salnikdagi tirqishlardan, so‘rish va bosimli qopqoqlardan katta bosim tomonidan kichik

bosimli tomonga sirqib o‘tadi. Bu sirqishlar hajmiy FIK η_{haj} bilan hisobga olinadi. U holda nasosning haqiqiy suyuqlik uzatishi quyidagicha aniqlanadi:

$$Q = \eta_{haj} \cdot Q_t \quad (2.2)$$

Ikki tomonlama ishlovchi bir porshenli nasosning sekundiga suyuqlik uzatishi (m^3/s):

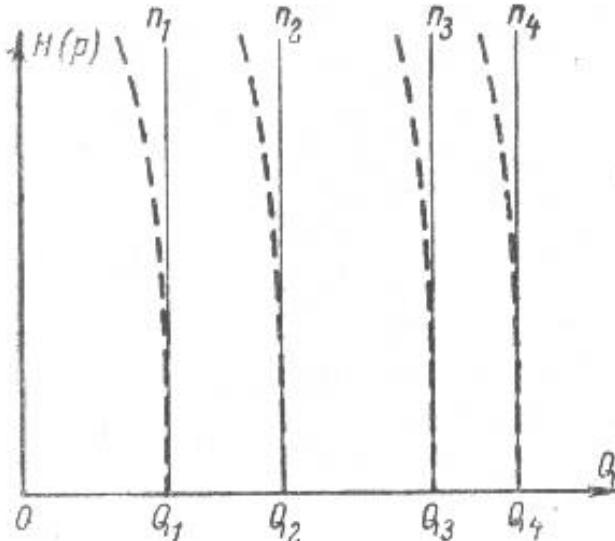
$$Q = \frac{\eta_{haj} (2S - S_u) \cdot L \cdot n}{60} \quad (2.3)$$

Ko‘p porshenli nasoslarning suyuqlik uzatishi porshenlar soni i marta ko‘p bo‘ladi ya’ni 3 porshenli nasoslarda yuqoridagi (2.2) va (2.3) formulalar uchga ko‘paytiriladi. Porshenli va plunjерli nasoslarning hajmiy FIK detallari sifatli tayyorlangan hollarda $\eta_{haj} = 0,85 \dots 0,9$ ga teng bo‘ladi. Porshenning kesim yuzasi ($S = 0,25\pi \cdot D^2$) uning diametri D ga bog‘liq bo‘lganligi uchun L/D nisbatning turli qiymatlarida bir xil Q suyuqlik uzatishini olish mumkin. Diametr D ni kattalashtirib, L ni kamaytirilsa, nasosni uzunligi qiskaradi, ammo porshenga va uzatish mexanizmlariga bosim ortganligi sababli ularni o‘lchamlari kattalashadi. Diametr D kichraytirilib, uzunligi L orttirilsa, uzatish mexanizmi detallari engillashadi. Lekin, uzayishi hisobiga inersiya kuchlari ortib ketadi. Amaliyotda L/D nisbatni $0,8 \dots 2$ chegarada qabul qilinadi.

Porshenli va plunjерli nasoslarning bosimi yuqorida keltirilgan formula bilan aniqlanadi. Nazariy jihatdan porshenli nasosning suyuqlik uzatishi Q bosimi H ga bog‘liq emas. Demak, aylanish chatsotasi n o‘zgarmas holda berilgan o‘lchamdagи nasosning suyuqlik uzatishi har qanday bosim qiymatlarida o‘zgarmaydi. Shuning uchun Q - H koordinat sistemasida $H=f(Q)$ xarakteristika ordinata o‘qiga parallel chiziq shaklida bo‘ladi (2.7-rasm). Agar aylanish chastotasi n_1 ni n_2 ga o‘zgartirilsa, uning suyuqlik uzatishi proporsional holda ortadi va $H=f(Q)$ xarakteristikasi ham o‘zgaradi.

Bosim ortishi bilan hajmiy FIK kamayishi hisobiga nasosning haqiqiy $H=f(Q)$ xarakteritsikasi nazariy xarakteristikasiga nisbatan biroz qiya holda

ifodalandi (2.7-rasmida punktir chiziqlar). Porshenli nasoslarda suyuqlik uzatishining o‘zgarmas qiymatida bosimi cheksiz miqdorga intiladi va bosimning qiymati dvigatelning quvvati va detallarning mustahkamligiga bog‘liq bo‘ladi.



2.7-rasm. Porshenli nasosning nazariy va haqiqiy bosim xarakteristikalari:
(n_1, n_2, n_3, n_4 -o‘zgarmas aylanish chastotalari).

Porshenli nasoslarning foydali va valdag'i quvvati qiymatlari hamda FIK yuqorida keltirilgan (1.8), (1.9) va (1.10) formulalar bilan topiladi.

Nasosning to‘la FIK

$$\eta = \eta_G \cdot \eta_H \cdot \eta_M = 0,65 \dots 0,85 \quad (2.4)$$

Gidravlik FIK $\eta_G = \frac{H}{H_i} \quad (2.5)$

Hajmiy FIK $\eta_{Haj} = \frac{Q}{Q_t} \quad (2.6)$

Mexanik FIK $\eta_{Mex} = \frac{N_i}{N} \quad (2.7)$

bu yerda: Q va Q_t –nasosning haqiqiy va nazariy suyuqlik uzatishi; H va H_i –haqiqiy va indikator bosimi, indikator bosim tajriba o‘tkazib, tuziladigan indikator diagrammadan olinadi. N va N_i –nasosning valdag'i va indikator quvvati.

Indikator quvvat quyidagi formula bilan topiladi:

$$N_i = 9,81 Q_i H_i \quad (2.8)$$

Nasosning gidravlik, hajmiy va Mexanik FIK lari qiymatlarini (2.4) formulaga qo‘yilsa, quyidagi formula kelib chiqadi ya’ni

$$\eta = \frac{Q}{Q_t} \frac{H}{H_i} \frac{N_i}{N} = \frac{9,81 Q H}{N} \cdot \frac{N_i}{9,81 Q_t H_i} = \frac{9,81 Q H}{N}$$

Porshenli nasosning geometrik so‘rish balandligini quyidagicha aniqlanadi:

$$h_s = H_a - h_{\text{öye}} - \frac{20000}{\gamma} - \sum h_{ws} - h_u; \quad (2.9)$$

bu yerda: H_a - pastki suv sathidagi bosim; h_{bug} -to‘yingan suyuqlik bug‘lari bosimi; 20000 N/m²-porshenning suyuqlikdan uzilmasligini ta’minlovchi zahira bosim; γ - suyuqlikning solishtirma og‘irligi (suv uchun $\gamma=9806$ N/m³); $\sum h_{ws}$ - so‘rish tizimidagi bosim isroflari; h_u - suyuqlikni notekis so‘rilish inersiyasi ta’sirida bosimni pasayishi.

Inersion bosimni quyidagi formula bilan topiladi.

$$h_s = H_a - h_{\text{bug}} - \frac{20000}{\gamma} - \sum h_{ws} - h_u; \quad (2.10)$$

bu yerda: n-krivoshipning aylanish chastotasi, ay/min; L-porshen yo‘li, m; D-porshenni diametri, m; d-so‘rish quvuri diametri, m; l_T -so‘rish quvuri uzunligi, m; r-krivoship radiusi, m; x-krivoshipni burilish burchagiga to‘g‘ri keluvchi porshenning yo‘li, m. Yuqoridagi (2.10) tenglamadan h_u ni maksimal qiymati porshenning harakati boshlanishida bo‘lishi ko‘rinib turibdi. So‘rish havo qalpog‘i o‘rnatilgan nasoslarda suyuqlikni tekis harakati ta’minlanib, so‘rish balandligi qiymati katta bo‘ladi. Porshenli nasoslar quvurlaridagi qulfaklar berkitilib ishlatilmaydi yoki qulfak umuman o‘rnatilmaydi.

Chunki, qulfak qisman to‘silganda suyuqlik haydashi o‘zgarmaydi, lekin bosim va talab etiladigan quvvat keskin ortadi. Porshenli nasoslarni ishga solishdan avval suv to‘ldirilmasdan yurgizish mumkin. O‘z navbatida porshenli

nasoslar quyidagi kamchiliklarga ega: 1) suyuqlik uzatishi miqdori yuqori emas; 2) o‘lchamlari va og‘irligi katta hamda narxi qimmat; 3) nasosni o‘rnatishda keng joy va katta poydevor zarurligi; 4) tez yeyiladigan detallari (qopqoqlari) borligi; 5) harakatni murakkab uzatma orqali olishi va xizmat ko‘rsatishni qiyinlashuvi; 6) suyuqliknki notejis uzatishi.

Oxirgi 50...60 yil ichida sug‘orish va quritish tizimlarida, aholi suv ta’mnoti, kanalizatsiya va boshqa sohalarda porshenli nasoslar o‘rniga yuqoridagi kamchiliklardan holi bo‘lgan markazdan qochma va o‘qiy nasoslar qo‘llanilmoqda.

Porshenli nasoslar qo‘llanish sharoitiga qarab turlicha konstruktsiyalanadi. Hozirgi vaqtida mavjud nasoslar konstruktsiya tuzilishiga qarab turlicha bo‘ladi:

- a) yuritgichlariga qarab yuritgichi krivoship-shatunli, yuritgichi kriioship-shatunsiz, bevosita ishlaydigan va qo‘l nasoslari;
- b) o‘qning joylanishiga qarab gorizontal va vertikal o‘qli nasoslar;
- v) tortadigan suyuqligiga qarab suv, issiq va aggressiv suyuliklar, loyqa va xokazolar tortuvchi nasoslar;
- g) aylanish soniga qarab tezyurar va sekinyurar nasoslar;
- d) suyuqliknki tortishda to‘liq aylanish davrida necha marta so‘rish yoki haydash protsessi bo‘lishiga qarab bir, ikki, uch, to‘rt va ko‘p tomonlama ishlaydigan nasoslarga va xatto porsheni xamda klapanlarning joylashtirilishiga qarab klassifikatsiyalanadi.

Bir tomonlama ishlaydigan krivoship-shatun mexaiizmli nasos keltirilgan. Bunda plunjер - vertikal yoki gorizontal joylashgan bo‘lishi mumkin. Agar plunjerning o‘rniga porshen’ ishlatilsa, moydon kerak bo‘lmay qoladi, lekin porshen’ yo‘li uzunligi bilan barobar, ichki sirti silliq pardozlangan-gil’zalangan silindr kerak bo‘ladi.

Vertikal joylashgan silindr va porshen’ ishlatilgan hollarda haydash klapanini porshenga o‘rnatib, o‘tuvchi porshenli nasos ko‘rish qulayroqdir.

Ikki tomonlama ishlaydigan nasoslarda so‘rish va haydash porshen’ (plunjер) ning ikki tomonida ham amalga oshiriladi; Natijada nasosning so‘rishi ikki baravar ortadi va to‘liq aylanish davrida tekisroq ishlaydi. Ikki tomonlama ishlaydigan porshenli va plunjeleri nasoslarning sxemasi keltirilgan. Uch, to‘rt va

kup tomonlama ishlaydigan nasoslar kamroq qo‘llanilib, so‘rish bir tekis bo‘lishi bir aylanishda tekisrok ishlashi bilan farqlanadi, tuzilishi bo‘yicha yuqoridagi keltirilgan turlardan kam farq qiladi. Uch tomonlama ishlaydigan nasosda uchta bir tomonlama ishlaydigan nasos, to‘rt tomonlama ishlaydigan nasosda ikki tomonlama ishlaydigan ikkita nasos baravariga ishlaydi.

Yuqorida aytilganlardan differentsial nasoslar anchagina farq qiladi. Bu nasoslarda plunjер chapdan o‘ngga harakat qilganda so‘rish kamerasida so‘rish klapani ochilib, haydash klapani yopiladi va suyuqlik so‘riladi, plunjerning o‘ng tomonidagi yordamchi kamerada esa siqilish protsessi natijasida bosim ortib suyuqlik hadash trubasiga oqa boshlaydi. Plunjер o‘ngdan chagpa harakat qilganda so‘rish kamerasida bosim ortib, so‘rish klapani yopiladi, haydash klapani esa ochiladi. Natijada suyuqlik so‘rish kamerasidan chiqib, uning bir qismi haydash trubasiga oqadi, qolgan qismi yordamchi kameraga so‘riladi. Shunday qilib, haydash trubasiga (iste`molchiga) suyuqlik bir tekis etkazib beriladi.

Differentsial nasoslar ikki tomonlama ishlaydigan nasosdek ishlasa ham, ulardan to‘rt klapan o‘rniga faqat ikki klapandan foidalanishi bilan farqlanadi. Shu bilan birga differentsial nasosning hajmi bir tomonlama ishlaydigan nasos hajmidan uncha katta bo‘lmaydi.

Ba`zan so‘rishi haydash trubasida emas, so‘rish trubasida bir tekis ta`minlash zarur bo‘lganda yuqorida aytilgan usulni so‘rish trubasi tomoniga qo‘llash mumkin.

Amalda ishlatiladigan porshenlarning ba`zi turlari keltirilgan.

Nasoslarning ishslash sharoitiga qarab turli klapanlar tanlab olinadi. Klapanlarning ishslashida ularning o‘z vaqtida ochilib yopilishi muxim rol’ o‘ynaydi. Suyuqlikning faqat dinamik kuchi ta`sirida yoki klapanning ikki tomonidagi bosimlar farqi ta`sirida ochilib - yopiladigan va boshqa yordamchi mexanizmlari bo‘lmagan klapanlarga mustakil klapanlar deyiladi.

Biror mexanizm ishtirokida ochilib - yopiladigan klapanlar nomustakil klapanlardir.

Klapan qurilmasining xarakteriga qarab ular ko‘tarma, tashlama va zolotniksimon klapanlarga bo‘linadi. Ko‘tarma va tashlama klapanlar mustaqil va nomustaqil emas bo‘lishi mumkin, zolotniksimonlar esa faqat nomustakil bo‘ladi.

Klapanlarga qo‘yilgan asosiy talab ularning klapan kanalining zich yopilishini ta`minlashidir. Bu talab bajarilmasa, klapan ostiga nasos ishini buzishi mumkin bo‘lgan biror narsa (qum, cho‘p, qurum, latta va x.k.) lar kirib qolishi mumkin.

Klapanlar turli konstruktiv shakllarga ega bo‘ladi: tarelkasimon, konussimon, sharsimon klapanlar. Sharsimon klapanlar toza bo‘lmagan suyuqliklarni so‘rishda qo‘llaniladi.

Boshqa tur hajmiy nasoslar: shersternyali, kolovorotli, vintli, plunjjerli, diafragmali nasoslar. Ularning qo‘llanish soxasi.

Hajmiy rotorli nasoslar shesternyali, vintli, plastinkali (shiberli) va aylanma porshenli turlarga bo‘linadi. Ular o‘zgaruvchan sarfli yoki boshqariladigan va o‘zgarmas sarfli yoki boshqarilmaydigan bo‘lishi mumkin.

Bu turdag‘i nasoslarning sarfi ish bo‘shlig‘i kattaligiga va rotorning aylanishlar soniga bog’liq; nasos elementlarining puxtaligi bosim tarmogidagi qarshilikka mos bo‘lishi kerak. Agar bosim tarmogidagi zadvijka tasodifan yopiq bo‘lib qolsa va nasos muxofaza aparatlari bilan ta`minlanmagan bo‘lsa, bu holda nasos sinadi yoki nasos dvigateli ishdan chiqadi.

2.3. Rotorli nasoslar

Rotorli nasoslar har xil bir jinsli suyuqliklarni uzatishda avtonom qurilma sifatida, shuningdek, gidroprivodlar tarkibida suyuqlikni harakatlantiruvchi yoki suyuqlikka kerakli energiya (bosim) beruvchi nasos holida va o‘zi harakatlanayotgan suyuqlik yordamida harakat olib, energiyasini boshqa mashinalarga, qurilmalarga uzatuvchi gidrodvigatellar holida ishlatilishi mumkin. Rotorli uzatuvchi gidrodvigatellar holida ishlatilishi mumkin. Rotorli

nasoslarning hajmiy FIK i 0,7 ...0,95 atrofida bo‘lib, nasosning ishqalanuvchi qismlarining yoyilishiga mos o‘zgaradi. Nasos aniq ishlangani uchun mexanik FIK yuqori – 0,95 ... 0,98 atrofida bo‘ladi. Bularga nesternyalı, kolovorotli, vintli, plunjjerli, diafragmali nasoslar kiradi.

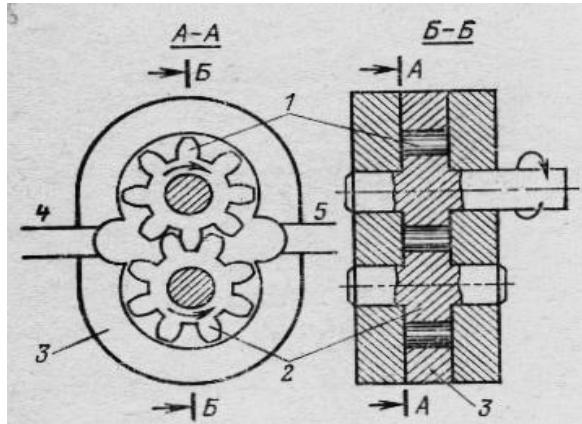
1. Shesternyalı nasoslarning tuzilishi juda sodda. Oddiy shesternyalı nasoslarning asosiy ish detallari ikkita bir xil shesternya 1 bo‘lib ular o‘zaro ishlashgan va korpus 2 ichiga joylashgan bo‘ladi. Yetaklovchi shesternya harakatni dvigateldan oladi. Nasosda ikkita kopkok bo‘lib, ularda yetaklovchi va yetaklovchi valiklar podshipnik va sal’niklar bilan ta`minlangan. Nasos korpusida ikkita teshik bor, bittasi S – so‘rish teshigi – shesternya tishchalar o‘zaro ajralayotgan tomonda, ikkinchisi teskari tomonda – tishchalar ishlayotgan tomonda bo‘lib, haydash teshigi x deyiladi. Nasosning ishslash printsipi quyidagicha. Yetaklovchi val o‘zida o‘rnatilgan shesternysi bilan dvigatel’ yordamida harakatga keltiriladi, yetaklanuvchi shesternya esa, undan aylanma harakat oladi. Shesternylar aylanayotganda tishlar so‘rish bo‘shlig’ida (S) bir – biridan uzoqlashadi. Natijada tishlar orasidagi chuqurchada suyuqlikning katta tezlikda olib ketishi sababli so‘rish bo‘shlig’ida siyraklanish vujudga keladi va so‘rish teshigiga suyuqlik kela boshlaydi. Tishlar orasidagi chuqurchalardagi suyuqlik tishlar o‘zaro ilash paytida haydash bo‘shlig’i (x) ga siqib chiqariladi, natijada haydash bo‘shligida bosim ortib, suyuqlik tarmoqqa uzatiladi. Shesternyalı nasoslar ishlayotganda tishlar orasidagi chuqurchalarda katta bosim vujudga kelib, u valik va nasos tayanchiga beriladi. Bu kuchlarni kamaytirish uchun tishlar orasidagi teshikchalarda suyuqlikning qolib ketishiga yo‘l qo‘ymaslik kerak. Shu maqsadda yuqori bosimli nasoslardagi chuqurchalarga radial ariqchalar qilinadi. Bu ariqchalardagi qoldiq suyuqlik chiqarib yuboriladi, natijada nasos tayanchi va valiklardagi yuk kamayadi. Shesternyalı nasoslar tashqi va ichki ilashuvchi qilib yasaladi. Tashqi ilashuvchi nasoslar ko‘p ishlatiladi. Ichki ilashuvchi kompakt nasoslar kichik qurilmalarda ishlatiladi. Shesternyalı nasoslar hosil qilgan bosimga qarab past (10 kg/sm^2 gacha), o‘rtacha (30 kg/sm^2 gacha) va yuqori (100 kg/sm^2) bosimli bo‘ladi. Past bosimli nasoslar

stanok va mashinalar, ichki yonuv dvigatellarining sistemalarida qo'llaniladi. O'rtacha bosimli nasoslar kuch organlariga harakatni tez uzatish kerak bo'ladigan stanoklarning gidrouzatmalarida (masalan, parmalash, pardozlash stanoklarida) ishlatiladi. Yuqori bosimli nasoslar stanokning ichki organiga katta kuch uzatish lozim bo'lgan gidrouzatmalarda qo'llaniladi. Shesternyali nasos 2, 3, 4 va hatto 5 shesternyali bo'lishi mumkin, ammo 3 dan yuqori shesternyallar qo'llanilganda FIK kamayib ketadi. 3 shesternyali nasos 2 shesternyaliga nisbatan katta ish unumiga ega, lekin hajmiy FIK kichik. Keyingi vaqtarda hajmiy FIK ni oshirish maqsadida gidravlik kompensatsiyasini shesternyali nasoslar chiqarila boshlaydi. Yon chetdagi tirkishlarni gidravlik kompensatsiyalash uchun vtulka kuchli ishqalanish va yedirilish hosil qilmaydigan qilib shesternyaga maxkam siqib qo'yiladi. Bundan tashqari, yon qistirmalardan foydalanib, yon chetdagi tirkishlarni kichraytirish usulidan ham foydalaniladi. Bu qistirmalar elastik devorli katakchalarga ega bo'lib, shayba tarzida shesternya bilan nasos korpusi orasiga qo'yiladi. Nasos ishlayotganda devordagi tirkishlardan kistirma katakchalari moyga to'latiladi. Bosim ostida katakcha to'siqlari deformatsiyalanadi va tirkishlardagi moy shesternya yonlariga siqiladi. Xususiy holda nasoslarning shesternyasi ikki tishli qilib yasaladi. Bunday nasoslarga kolovorotli nasoslar deyiladi.

Hajmiy rotorli nasoslar sanoatda va transportda keng qo'llanadi. Ular tuzilishi bo'yicha xilma-xil turda ishlab chiqarilib, katta o'lchamdagи dvigatellar, kompressorlar, nasoslar hamda mashina-mexanizmlarning moylash va boshqarish tizimlarida ishlatiladi. Ishchi organi aylanma yoki aylanma-ilgarilanma harakatlanishi natijasida suyuqlikni siqib chiqaruvchi hajmiy nasoslar rotorli nasoslar guruhiga kiradi. Rotorli nasoslar uch qismdan iborat bo'ladi: stator (qo'zg'almas qobiq), rotor va siqvchi.

Tuzilishi bo'yicha rotorli hajmiy nasoslarni quyidagi guruhlarga bo'linadi: tishli, vintli, aksial-porshenli, radial-porshenli, plastinkali va shlangli. Rotorli nasoslarda suyuqlik uzlusiz uzatilganligi sababli so'rish va bosimli qopqoqlar, o'rnatishga ehtiyoj bo'lmaydi va yuqori aylanish chastotasida ishlatish mumkin.

Tishli nasoslar. Tishli nasoslarning tuzilishi sodda bo‘lib, ikkita ishchi elementi 1 va 2 shesternyalardan iborat bo‘ladi (2.8-rasm). Shesternyalar qobiqqa oz o‘lchamdagи tirqish bilan joylashtiriladi.



2.8-rasm. Tishli nasos tasviri:
1-yyetaklovchi shesternya; 2-ergashuvchi shesternya; 3-qobiq (stator); 4 va 5- so‘rish va bosimli quvurlari.

Shesternyalardan biri yyyetaklovchi, ikkinchi ergashuvchi bo‘lib, ular aylanganda 4 quvurdan kelayotgan suyuqlik tishlari orasidagi chuqurchalarda katta tezlikda olib ketilib, tishlar o‘zaro birikkan holatda 5 bosimli quvurga siqib chiqariladi. Tishli nasos suyuqlik uzatishi quyidagi formula bilan topiladi:

$$Q = \eta_x \frac{2\pi Dm \cdot b \cdot n}{60} \quad (2.11)$$

bu yerda: η_x –hajmiy FIK ($0,8\dots0,9$); D -yyetaklovchi shesternyaning boshlang‘ich aylanasi diametri; m -tishlashish moduli, $m=(D/Z)$; Z -tishlar soni; b -shestrnnyani eni; n -valning aylanish chastotasi.

Tishli nasoslar yopishqoqli yuqori suyuqliklarni uzatishda qo‘llanilib, suyuqlik uzatishi $Q=0,22\dots144 \text{ m}^3/\text{coat}$ va bosimi $H=40\dots250 \text{ m}$ chegaralarda ishlab chiqariladi.

Vintli nasoslar

Vintli nasoslar suyuqliknini bir tekis tortishi bilan farq qiladi. Ular yuqori FIK iga ega, ixcham, ishga qulay, yuqori bosimda va katta aylanishlar sonida shovqinsiz ishlay oladi. Vintli nasoslar bir, ikki, uch va hokazo vintli bo‘ladi.

Bir vintli nasoslar hajmiy nasoslarning hamma afzalliklarini mujassamlashtirgan bo‘lib, ular yuqori bosimda uzatilayotgan suyuqlikni juda kam aralashtiradi va katta so‘rish balandligiga ega. Undan tashqari, plunjерli va porshenli nasoslardan harakatlanadigan detallarning kamligi (1 ta vint), klapanlarning va murakkab o‘tish joylarining yo‘qligi bilan farqlanib, ular gidravlik qarshilikni kamaytiradi. Bir vintli nasoslarda tortish bir tekis bo‘lgani uchun inertsiya ta`siri bo‘lmaydi, natijada so‘rish yaxshilanadi. Bu nasoslar ixcham, engil, sodda tuzilgandir.

Sovet Ittifoqida bir vintli nasoslar ko‘mir shaxtalaridan ifloslangan suvlarni tortib olishda, xavzalardan neftni so‘rishda, quduqlardan suv tortishda va achitqilarni transportirovka qilishda ishlatiladi.

Bir vintli nasoslarning ishlash printsipi quyidagicha. Ichki tomoni vint shaklida profillangan silindrda vint aylanadi. Silindr o‘ziga xos profilli bo‘lgani va vint aylanishi sababli suyuqlikning cheksiz harakati vujudga keladi.

Silindrning ichki vintsimon yuzasi va vint yuzasi orasida yopiq bo‘shliklar yoki hajm hosil bo‘ladi. Bu bo‘shliqlarning vaqt birligi ichidagi umumiy hajmiga mos ravishda nasosning sarfi oshadi. So‘rish tomonidagi bo‘shlik hajmi kattalashganda nasosning kirish qismida bosimlar ayirmasi hosil bo‘ladi va bu bo‘shliq suyuqlikka to‘ladi. Biror vaqtda bo‘shlik yopiladi va bu silindrning xaydash tomoniga harakatlana boradi: xar bir bo‘shlik ma`lum hajmdagi suyuqlikni olib chiqadi. Vintning bir to‘lik aylanishidagi suyuqlik silindr bo‘yicha bir qadam uzunlikka siljiydi va o‘zgarmas kesimdan to‘kiladi. Yopik bo‘shliklarning siljishi natijasida bosim so‘rish bosimi r_s dan xaydash bosimi r_x gacha oshadi.

Eng ko‘p tarqalgan vintli nasoslarga uch vintli nasoslar kiradi. Vintli nasoslarda asosiy ish organi vintlar bo‘lib, ular aylanma harakat qiladi. Ish vinti vazifasini faqat yetaklovchi vint bajaradi. Yetaklanuvchi vintlar uzatilayotgan suyuqlikning bosimi ta`sirida aylanadi, shuning uchun ekspluatatsiya davrida vintlar tez ishdan chiqmaydi, eyilmaydi va ishonchli bo‘ladi. Yetaklanuvchi vintlar zichlagich rolini o‘tab, uzatish kamerasidan so‘rish kamerasiga

suyuqlikning qaytib tushishiga to'skinlik qiladi. Yetaklovchi vintning ichki diametri va yetaklanuvchi vintning tashqi diametri o'zaro tengdir. Uchta vintning kesimlari ish vaqtida o'zaro tegib cheksiz yuza bo'limi hosil qiladi va suyuqlikni so'rish kamerasidan uzatish kamerasiga so'rvuchi porshen rolini bajaradi. Bo'lim yuzasi vintning xar bir qadamida takrorlanadi, qadamlar soni ish uzunligida ko'paygan sari bo'shliklar soni oshib boradi. Vint qadami chegarasidagi xar bir bo'shlik ko'p pogonali nasoslardagi ayrim pog`ona o'rnida bo'lib, vint uzunligi ko'payishi bilan yuqori hajmiy FIK li katta bosim hosil qiladi. Vintli nasos uchta asosiy qismdan iborat: stator, nasos korpusi va rotor (yetaklovchi vint). Leningrad metall zavodida MVN 10 markali vintli nasosning printsipial sxemasi yaratilgan. Bu nasosda to'rtta vint bor: o'rtadagi ikkitasi yetaklovchi va ikkitasi yetaklanuvchi. Vintlarning kesik joylari stator ichida jips joylashgan bo'lib, podshipnikka o'xshab aylanadi. Statorni boshqacha qilib rubashka xam deyishadi, undagi vintlar uzunligi esa ish uzunligi deyiladi.

Rubashka oxiriga so'rish va xaydash kameralari kelib birlashgan. Yetaklovchi valning oxiri korpusdan chiqib turadi va mufta yordamida dvigatelga ulanadi. Uqiy bosimni muvozanatlash maqsadida nasos vintlarida yoki korpusda suyuqlik xaydash kamerasi tomondan so'rish kamerasi orqasidagi vint tagiga suyuqlik oqib tushadigan ariqchalar yasaladi.

Nasosni buzilishlardan saqlash uchun saqlagich klapanlar qo'yilgan. Uch vintli nasoslarning ishlash printsipi quyidagicha. Yetaklovchi vint dvigateldan aylanma harakatga keltiriladi, bunday vintlarning ajratish tekisligi so'rish kamerasining chuqurchalarida joylashgan bir hajm suyuqlikni kesib ajratib oladi. Keyin suyuqlik vint bo'ylab xaydash kamerasiga, undan xaydash trubasiga qarab harakatlanadi. Shu paytda so'rish kamerasida siyraklanish bo'ladi, natijada so'rish trubasidagi suyuqlik so'rish kamerasiga tushib, vint chuqurchasini to'ldiradi; bu protsess cheksiz davom qiladi va nasos ishining uzlusizligini ta'minlaydi.

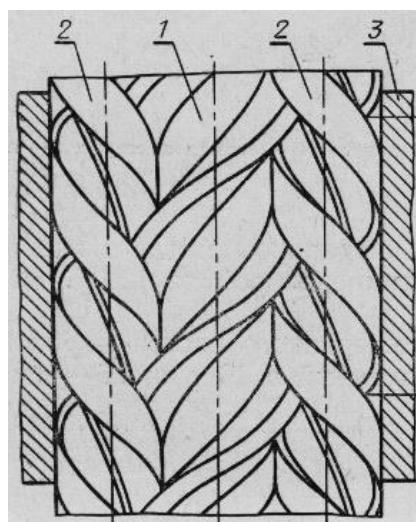
Suyuqlik kesimi yuzasi tomonidan ajratib olinmasdan oldin $r = r_a - r$ bosimi ostida harakatlanayotgan bo'a, uning keyingi harakati vintlarning kesimi

yuzalarining bosimi ostida sodir bo‘ladi (porshen o‘xshab). Suyuqliknasosga uzluksiz berilgani sababli bir tekis so‘rish ro‘y beradi. Vintli nasoslar 4 – 7 kg/sm² dan 20 kg/sm² gacha bosimlar uchun tayyorlanadi. Chegara so‘rish balandligi 8 … 9 m suv ustuniga teng. Vint ish uzunligidagi o‘ramlar soni, asosan, past bosimli nasoslar uchun z = 5 h, o‘rta bosimlar uchun z = 3 h va yuqori bosimlar uchun z = 5 h deb qabul qilingan (bunda h – vint qadami).

Vintli nasoslarning ishchi element vintlar bo‘lib, vintning aylanishida vint oralig‘idagi chuqurchalarda suyuqlik harakatlanadi (2.9-rasm). Asosan bir, ikki va uch vintli nasoslar ishlab chiqariladi. Uch vintli nasosning suyuqlik uzatishi quyidagicha aniqlanadi:

$$Q = \eta_x \frac{3\pi n t (D^2 - d^2)}{16} \quad (2.12)$$

bu yerda: η_x —hajmiy FIK; t-vint qadami; D-o‘rtadagi vintning boshlang‘ich diametri; d-o‘rtadagi vintning chuqurchasi aylanasi diametri, n-aylanish chastotasi.



2.9-rasm. Uch vintli 3V nasos tasviri: 1-yyyetaklovchi vint, 2-ergashuvchi vint, 3-stator.

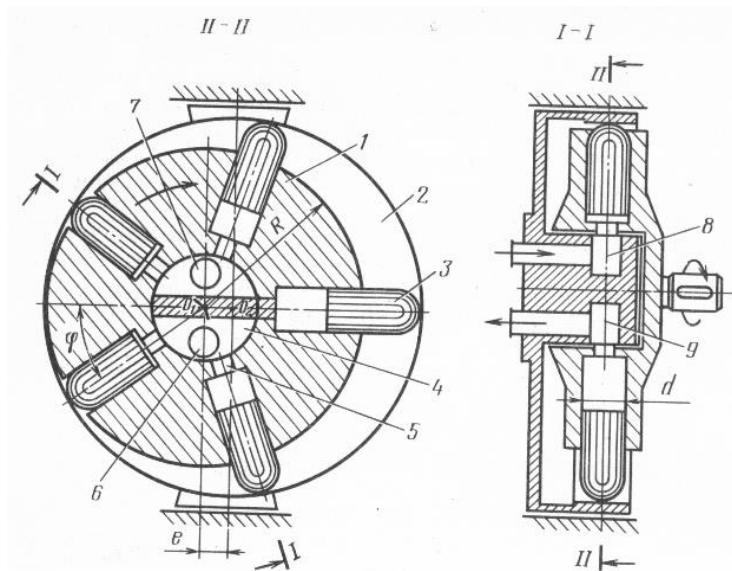
2.9-rasmda uch vintli nasos ko‘rsatilgan. O‘rtadagi 1 yyyetaklovchi vint va ikkita 2 ergashuvchi vintlari bor bo‘lib, ular 3 stator ichiga joylashtirilgan. Vintli nasoslarning suyuqlik uzatishi tekis, shovqinsiz va suyuqliknin aralashtirmay ishlashi, yengil va FIK yuqoriligi bilan ajralib turadi. Ular suyuqlik uzatishi

$Q=0,3\dots800$ $m^3/soat$, bosimi $H=50\dots2500$ m ($5\dots250$ kg/sm^2) chegaralarda ishlab chiqarilib, FIK $60\dots80\%$ ga teng bo‘ladi. Vintli nasoslar asosan moylash suyuqliklarning uzatishda qo‘llaniladi.

Radial-porshenli nasoslar

Radial-porshenli nasoslarning ishlash printsipiga o`xshash bo`lib, ular konstruktiv sxemalari bo`yicha bir – biridan farq qiladi. Bu nasoslarda ish organi sifatida porshenning o`rniga plunjerdan foydalaniladi. Plunjerlarning porshendan farqi shundaki, ularning ko`ndalang kesimi uzunligiga nisbatan bir necha baravar kichik bo`lib, kompression va moy sidirish xalqalari bo`lmaydida porshenlar silindrлarda radius yo‘nalishida ilgarilanma-qaytarilma harakatlanganligi uchun radial-porshenli deb nomlangan (2.10-rasm). Bu nasoslarda 1 rotor 2 statorga nisbatan essentrik joylashtiriladi. Rotorda bir nechta silindrлar teshilib, ularda 3 porshenlar ilgarilanma-qaytarilma harakatlanadi. Rotorning aylanma harakatida 3 porshenlarning sfera shaklidagi boshchasi 2 stator ichki yuzasiga sirpanib aylanadi. Rotor qo‘zg‘almas taqsimlovchi valga o‘rnatilgan bo`lib, uning o‘rtasida 7 so‘rish va 6 uzatish teshikchalari teshilgan hamda ular 8 va 9 bo‘linmalar bilan bog‘langan. Silindr tagidagi 5 teshikchalar davriy ravishda 8 va 9 bo‘linmalar bilan bog‘lanib turadi. Yuqoridagi 8 bo‘linma bilan bog‘langan silindrлardagi porshenlar o‘qdan radiusga harakatlanadi va so‘rish jarayoni yuz beradi. O‘rtadagi zichlash devorchasidan pastga o‘tganda porshenlar o‘q tomonga harakatlanib, suyuqlik 9 bo‘linmaga siqib chiqariladi.

Radial-porshenli nasoslarda porshenlar soni toq (5, 7 yoki 9 ta) qabul qilinadi. Eksentrиситет e qiymatini o‘zgartirib, suyuqlik uzatishi rostlanadi. Sanoatda bosimi $H=5000$ kg/sm^2 ($H=500$ mPa), aylanish chastotasi $n=160\dots242$ ay/s va FIK $0,7\dots0,9$ ga teng bo‘lgan rostlanmaydigan va rostlanadigan radial-porshenli nasoslar ishlab chiqarilgan.

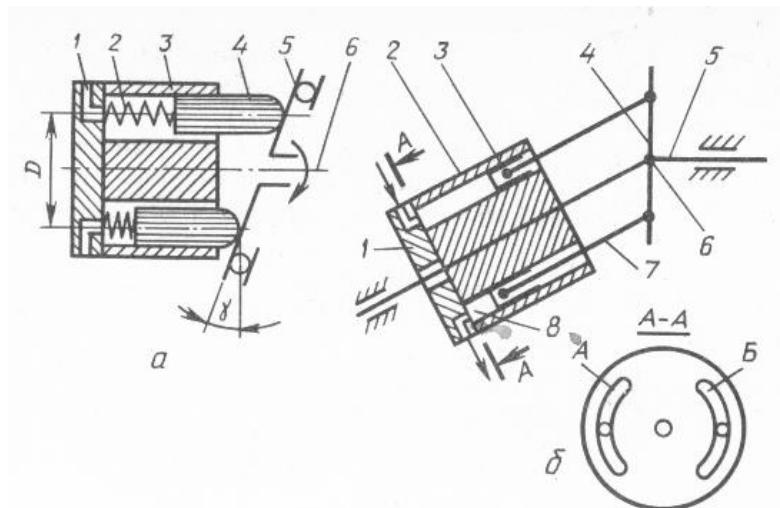


2.10-rasm. Radial-porshenli nasos tasviri:

1-rotor; 2-stator; 3-porshenlar; 4-qo‘zg‘almas val; 5-teshikchalar; 6 va 7-bosimli va so‘rish kanallari; 8 va 9-so‘rish va bosimli bo‘linmalar.

Aksial-porshenli nasoslar ixcham, massasi yengil va aylanish chastotasini tez o‘zgartirish imkoniyatiga ega ekanligi bilan ajralib turadi. Shuning uchun ular rostlanadigan va rostlanmaydigan nasoslarning, yuqori aniqlikda ishlovchi mashina va mexanizmlarning gidrouzatmalarida gidromotorlar sifatida keng qo‘llaniladi.

Eng oddiy aksial-porshenli nasos qiya gardishli bo‘lib, 2.11,a-rasmda tasvirlangan. Val 6 yordami 3 silindrlar joylashgan rotor aylanadi. Silindrlardagi porshenlar prujinalar 2 bilan 5 gardish yuzasiga tiralgan holda ilgarilanma-qaytarilma harakat qiladi. Qiya gardish valning o‘qiga γ burchak ostida o‘rnatilgan bo‘lib, harakatlanmaydi. Rotoring yon tomoni harakatlanmaydigan 1 taqsimlovchi moslamaga tiralgan holda sirpanib aylanadi. Yon tomondagi taqsimlovchining ikkita A va B o‘roqsimon shakldagi darchasi bo‘lib (2.11,b-rasm), ulardan biri so‘rish va ikkinchisi bosimli qismlariga ulanadi. Silindrlarning ish bo‘linmasi o‘roqsimon darchalar bilan 8 teshikcha orqali bog‘lanadi. Bu nasoslarda porshen boshchasini gardish yuzasiga tiraladigan joylarida katta ishqalanish kuchi hosil bo‘lganligi sababli gardishning mexanik FIK past bo‘ladi. Shu sababli gardishning qiyaligi $\gamma=15\dots18^\circ$ qabul qilinadi.

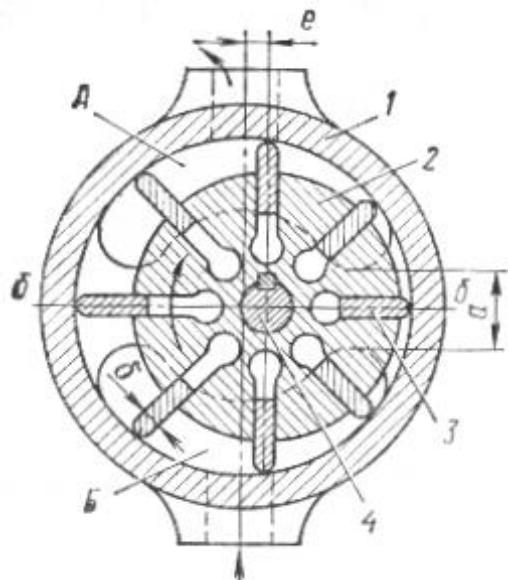


2.11-rasm. Aksial-porshenli nasos tasviri:

a-qiya gardishli: 1-taqsimlash moslamasi; 2-prujina; 3-rotor; 4-porshen; 5-gardish; 6-val;
b-qiya rotorli: 1-taqsimlash moslamasi; 2-rotor; 3-porshen; 4-aylanuvchi qiya gardish; 5-val;
6-sharnir; 7-shatun; 8-teshikcha.

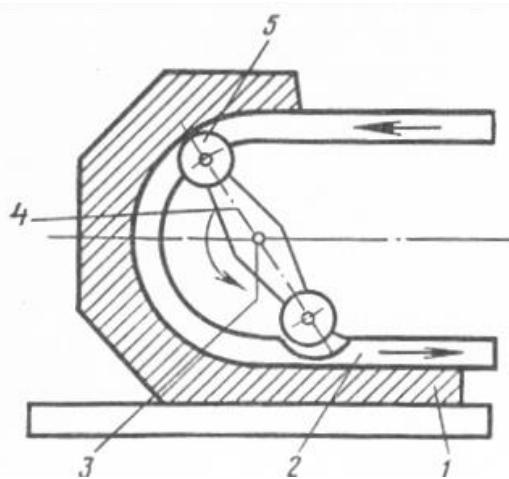
Aksial-porshenli rotorli nasosning yanada mukammal tuzilmasi 2.11,b-rasmda berilgan. Ushbu nasosda rotor 2 qiya holda joylashtirilgan bo‘lib, 4 gardish 5 val bilan birga aylanadi, harakatni 4 gardishdan 2 rotor va 7 shatunlarga uzatish 6 sharnirlar orqali amalga oshiriladi.

Plastinkali nasos eng soda tuzilishdagi rotorli hajmiy nasos hisoblanadi (2.12-rasm). Nasosning 2 rotori 4 valga o‘rnatilib, 1 statorga ekssentrik joylashtirilgan. Rotoring o‘yilmalariga 3 plastinkalar o‘rnatiladi. Nasos yon qopqog‘ida ikkita yoysimon A va B darchalar bo‘lib, ular nasosning kirish va chiqish qismlari bog‘langan. O‘rtadagi to‘suvchi devorni eni a ikkita plastinkalar orasidagi masofadan kichik bo‘lishi zarur. Rotorni soat millari bo‘yicha aylanishida b-b chiziqdandan pastda joylashgan plastinkalar markazdan qochma kuch ta’sirida radius bo‘yicha harakatlanadi va ish bo‘linmasi hajmi kengayishi natijasida B darchada havo siyraklashib, suyuqlik so‘riladi. Plastinkalarni b-b chiziqning yuqori qismiga o‘tishi bilan ular orasidagi hajm qisqarishi hisobiga suyuqlik yoysimon A darcha orqali chiqish tomoniga siqib chiqariladi. Plastinkali nasoslar gidrouzatma tizimlarida hamda vakuum hosil qilish texnikalarida ishlatiladi.



2.12-rasm. Plastinkali nasos tasviri:
1-stator; 2-rotor; 3-plastinka; 4-val.

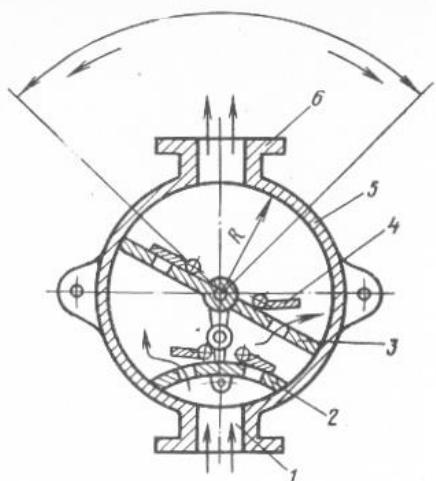
Shlangli nasoslarning suyuqlik uzatishi $Q=0,0005\dots0,002 \text{ m}^3/\text{s}$ va bosimi $H=3\dots5 \text{ m}$ ($0,03\dots0,05 \text{ mPa}$) ga teng bo‘ladi. 2.13-rasmida shlangli nasosning ish tarzi ko‘rsatilgan. Valning aylanishida 5 juvozlar 2 shlangni bosadi va siqib borib, suyuqliknini so‘rish tomonidan bosimli tomoniga o‘tkazadi. Bu nasoslarda porshenli nasoslarga o‘xshash suyuqlik bo‘lak-bo‘laklab uzatiladi. Shlangli nasoslar qurilishda sement va ohak qorishmalarini uzatishda qo‘llanadi.



2.13-rasm. Shlangli nasos tasviri:
1-nasos qobig‘i; 2-shlang;
3-podshipnik; 4-dasta; 5-juvoz.

2.4. Qanotli va diafragmali nasoslar

Qanotli nasoslarning ish tarzi porshenli nasoslarga o‘xshab ketadi (2.14-rasm). Qanot 3 qo‘zg‘almas silindr shakldagi 5 qobiq devorlariga zich holda sirpanib, qaytarilma - burilma harakat qiladi.



2.14-rasm. Qanotli nasos tasviri:
1 va 6-so‘rish va bosimli quvurlari; 2-qo‘zg‘almas diafragma; 3- qanot; 4-qopqoq; 5-qobiq.

Qanot 3 o‘ngga burilganda chap tomondagi bo‘linma hajmi kengayib, chapdagi so‘rish qopqog‘i ochiladi va suyuqlik so‘rish quvuri orqali chap bo‘linmani to‘ldiradi. Xuddi shu holatda o‘ng tomondagi 4 bosimli qopqoq ochilib, o‘ng bo‘linmadagi suyuqlik bosimli quvurga siqib chiqariladi.

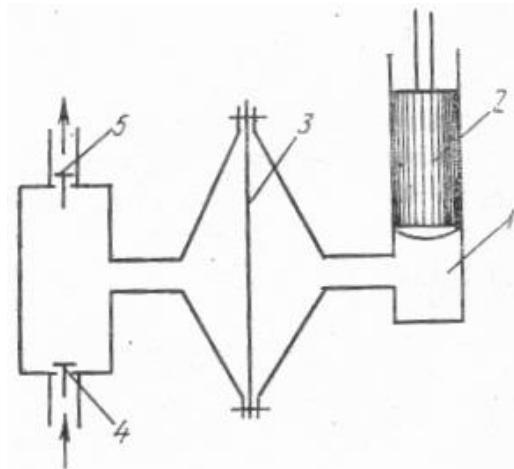
Qanotning chapga burilishida o‘ng tomonda so‘rilih va chap tomonda uzatish amalga oshiriladi. Qanotli nasoslardan qo‘l bilan harakatga keltiriladi. Ularning suyuqlik uzatishi geometrik o‘lchamlariga, burilish burchagi va qanotning vaqt birligida harakatlanish soniga bog‘liq bo‘ladi. Qanotli nasoslarning so‘rishi balandligi 7 m gacha bo‘lib, 30...40 m gacha bosim hosil qilishi mumkin.

Diafragmali nasoslar

Ximiyaviy aktiv suyuqliklarni va moddalarning katta zarrachalari aralashgan suyuqliklarni so‘rish uchun porshenli nasoslarning maxsus turlari ishlataladi. Bunday nasoslarning keng tarqalgan turi diafragmali yoki membranalni nasosdir.

Bu nasoslarning ishlash printsipi plunjерli yoki porshenli nasoslarning ishlash printsipiga o`xshaydi va suspenziyalarni xamda metall qismlarning emirilishiga katta ta`sir qiluvchi aktiv suyuqliklarni so`rishda ishlatiladi. Nasosning tsilindri 1 va plunjeri so`rilayotgan suyuqlikdan elastik to`sik 3 – diafragma (membrana) bilan ajratilgan bo`lib, to`sik yumshoq rezina yoki maxsus po`latdan tayyorlanadi. Plunjer orqaga yurganda diafragma bo`shlig`ining o`ng qismida siyraklanish xosil bo`ladi. Natijada diafragma o`ng tomonga egilib, siyraklanish bo`shlikning chap tomoniga, so`ngra nasosning ish bo`shligiga beriladi. Bu esa xuddi porshenli nasoslardagi kabi so`rish klapani ochilib, so`rish protsessining sodir bo`lishiga sabab bo`ladi. Plunjer oldiga yurganda esa diafragma bo`shlig`ining o`ng qismida bosim ortib, diafragma chapga egiladi. Shu yo`1 bilan bosimning ortishi ish bo`shlig`iga berilib, so`rish klapani 4 yopiladi, so`ngra xaydash klapani 5 ochilib, suyuqlikning xaydash boshlanadi. Bunda plunjer va tsilindr so`rilayotgan suyuqlikdan ajratilgani uchun ximiyaviy aktiv moddalar ta`sirida bo`lmaydi va zanglash, eroziya xodisalaridan xoli bo`ladi. Nasosning so`rilayotgan suyuqlikka tegib turadigan qismlari (ish bo`shlig`i, klapanlar va x.k.) kislota bardosh materiallardan qilinadi yoki kislata bardosh moddalar bilan qoplanadi. Ba`zi xollarda shtok bevosa diafragmaga ulangan bo`lib, harakat xaydash yuqorida aytilgandek amalga oshiriladi. Bunday nasoslar avtomobil’, traktor va boshqa qishloq xo`jalik mashina dvigatellarining ta`minlash sistemasida qo`llaniladi.

Bu mashinalarda harakat shtokka gaz taqsimlash valining ekstsentrigi yordamida beriladi (2.15-rasm).



2.15-rasm. Diafragmali nasos tasviri:
1-silindr; 2-plunjer; 3-membrana (diafragma); 4 va 5-so‘rish va bosimli qopqoqlari.

2.15-rasmda diafragmali nasosning tasviri keltirilgan bo‘lib, plunjeri 2 yuqoriga harakatlanganda, diafragma (membrana)ning o‘ng tomonida bosim pasayadi va u o‘ng tomonga egiladi. Natijada, diafragma chap tomondagi ish bo‘linmasi kengayadi. Buning oqibatida bosim pasayib 4 qopqoq ochiladi va suyuqlik so‘riladi. Plunjer 2 pastga harakatlanganda 3 diafragma chap tomonga egilishi natijasida bosim ortib, 5 bosimli qopqoq ochiladi va suyuqlik siqib chiqariladi.

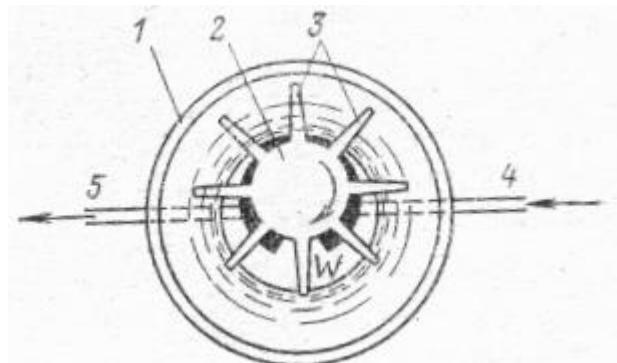
Diafragmali nasoslarning FIK past bo‘ladi. Chunki, nasosga berilgan quvvatning bir qismi diafragmaning elastiklik kuchini engishga sarf bo‘ladi.

2.5. Suv halqali vakuum-nasoslar

Suv halqali vakuum nasoslar ham hajmiy nasoslar turiga kiradi. Bular asosiy nasoslarni ishga solishdan avval so‘rish va nasos ichki qismlaridagi havoni chiqarib, suvgaga to‘ldirish uchun xizmat qiladi.

Suv halqali vakuum-nasos (2.16-rasm) silindrik qobiq ichiga eksentrik joylashtirilgan 2 rotordan iborat bo‘lib, rotor radial 3 kuraklarga ega. Yon devorlarida ikkita qirqilgan ariqchalar bo‘lib (qoraytirib ko‘rsatilgan), ular so‘rgich 4 va 5 uzatgichga ulangan. Ishlatishdan avval silindrik qobiqqa qisman

(1/3 qismiga) suv quyiladi. Rotor 2 aylangandan aylanish o‘qiga nisbatan ekssentrik suv halqasi hosil bo‘ladi. Bu halqaning yuqori qismi rotorning gubchagiga tegib, kuraklari suvgaga to‘la botib turadi.



2.16-rasm. Suv halqali vakuum nasos tasviri:

1-qobiq, 2-rotor; 3-kuraklari; 4-so‘rgich; 5-uzatkich.

Soat millari yo‘nalishida aylanishida rotor gubchagi va suv halqasi yuzalari ajralib, W bo‘shliq kengayib boradi va 4 so‘rgichdan havo so‘riladi. Uzatkich 5 ro‘parasidagi ariqcha bo‘yicha W bo‘shliq torayib borib, havo qisiladi 5 uzatgichga siqib chiqariladi. Nasos qurilmasini suvgaga to‘ldirish uchun vakuum-nasosning talab etiladigan havo so‘rishi Q_h (m^3/min) quyidagi formula bilan topiladi:

$$Q_h = \frac{(W_s + W_H) \cdot H_a}{t(H_a - h_s)} \cdot K \quad (2.13)$$

bu yerda: W_s -so‘rish quvuridagi havo hajmi, m^3 ; W_H - nasos qobig‘idagi havo hajmi, m^3 ; H_a -atmosfera bosimi ($H_a=10$ m); h_s -geometrik so‘rish balandligi (pastki suv sathidan nasos o‘qigacha balandlik, m; t-havo so‘rishi vaqt, t=3...5 min qabul qilinadi; K-zahira koeffitsienti ($K=1,05\dots1,1$));

2.1-masala. So‘rish quvuri diametri $d=300$ mm, uzunligi $L=20$ m va geometrik so‘rish balandligi $h_s=3,5$ m ga teng bo‘lgan nasos qurilmasini t=5 min davomida suvgaga to‘ldirish uchun vakuum-nasosning havo so‘rishi miqdorini aniqlang. Nasosning ishchi g‘ildiragi diametri $D_2=0,5$ m va eni $v_1=0,2$ m.

Yechish: So‘rish quvurdagi havo hajmi:

$$W_s = \frac{\pi d^2}{4} L = \frac{3,14 \cdot 0,3^2}{4} \cdot 20 = 1,41 m^3$$

Nasos qobig‘i ichidagi havo hajmini tahminan quyidagicha aniqlash mumkin:

$$W_H = (2...3) \frac{\pi D^2}{4} \cdot \epsilon_1 = 2,5 \frac{3,14 \cdot 0,5^2}{4} \cdot 0,2 = 0,1 \text{ m}^3$$

Vakuum - nasosning havo so‘rishi

$$Q_H = \frac{(W_s + W_H) \cdot K \cdot H_a}{t(H_a - h_s)} = \frac{(1,41 + 0,1) \cdot 10}{5(10 - 3,5)} \cdot 1,05 \approx 0,5 \text{ m}^3 / \text{min}$$

Hosil qiladigan vakuum miqdori

$$H_{vak} = h_s + h_{nas} + \sum h_w = 3,5 + 0,8 + 0,1 + 3,5 = 4,65 \text{ m};$$

bu yerda: h_{nas} – nasosni o‘qidan qobig‘ining yuqori nuqtasigacha balandligi (0,8 m); Σh_w – vakuum - nasos so‘rish quvuridagi bosim isroflari $\Sigma h_w = 0,1 h_s$ ya’ni h_s miqdoridan 10 % qabul qilinadi. Demak, havo so‘rish miqdori $Q_x = 0,5 \text{ m}^3/\text{min}$ va vakuum hosil qilish darajasi $N_{vak} = 4,65 \text{ m bo‘lgan}$ vakuum-nasos tanlab olish zarur.

II-bob bo‘yicha nazorat uchun savollar:

1. Porshenli nasoslar qaysi nasoslar guruhiga kiradi?
2. Porshenli nasoslarni ishlash tarzi qanday bo‘ladi?
3. Rotorli nasos qanday suyuqliklarni uzatishga mo‘ljallangan?
4. Qaysi turdagи hajmiy nasoslarda so‘rish va bosimli qopqoqlari o‘rnatalidi?
5. Ikki tomonlama va differensial ishlovchi porshenli nasoslarning ishlash tarzini tushuntirib bering.
6. Porshenli va plunjерli nasoslarda havo qalpoqlari qanday vazifani bajaradi?
7. Porshenli nasoslarda inersiya kuchlarini kamaytirish qanday usullar bilan amalga oshiriladi?
8. Porshenli nasosning geometrik so‘rish balandligi qanday aniqlanadi?
9. Porshenli nasosning nazariy va haqiqiy bosim xarakteristikasi qanday

shaklda bo‘ladi?

10. Radial va aksial porshenli rotorli nasoslarning ishlash tarzini tushuntirib bering.

11. Tishli va vintli rotorli nasoslarning suyuqlik uzatishi qanday amalgalashiriladi?

12. Shlangli nasoslar qanday suyuqliklarni uzatishga qo‘llaniladi?

13. Qanotli va diafragmali nasoslar qanday tarzda ishlaydi?

14. Nasos qurilmalarining talab etiladigan havo so‘rish miqdori qanday aniqlanadi?

III BOB. DINAMIK NASOSLAR. KURAKLI NASOSLARNING TURLARI, TUZILISHI VA ISHLASHI PRINSIPI

Dinamik nasoslarda suyuqlik, nasosning kirish hamda chiqishlari bilan doimiy bog‘langan ish kamerasidagi ish organining ta’sirida siljiydi.

Suyuqlikka ta’sir kuchi bo‘yicha dinamik nasoslar – kurakli va ishqalanishli nasoslarga bo‘linadi.

Kurakli nasoslarga – markazdan qochma, diagonal va o‘qiy nasoslar kiradi.

Ishqalanishli nasoslarga esa, vixrli, oqimli, suv – havo ko‘targichlar hamda shnekli nasoslar kiradi.

3.1. Kurakli nasoslarning tasniflanishi va belgilanishi

Kurakli nasoslarda dvigateldan olingan mexanik energiya suyuqliknini kuraklaridan oqib o‘tish jarayonida uning gidravlik energiyasiga aylanadi ya’ni suyuqlikning statik va dinamik bosimi ortadi.

Kurakli nasoslar quyidagicha tasniflanadi:

- ishchi g‘ildiragi shakli bo‘yicha: markazdan qochma, o‘qiy va diagonal;
- ishchi g‘ildiraklar soni bo‘yicha: bir g‘ildirakli, ko‘p g‘ildirakli (ko‘p pog‘onali);
 - suyuqlikni ishchi g‘ildirakka kirish xususiyati bo‘yicha (markazdan qochma nasoslarda): bir tomonlama, ikki tomonlama;
 - valini o‘rnatalish holati bo‘yicha: gorizontal, vertikal va qiya valli;
 - bosim hosil qilishi bo‘yicha: past bosimli ($H < 20$ m), o‘rtacha bosimli ($H = 20 \dots 60$ m), yuqori bosimli ($H > 60$ m);
 - tezkorligi bo‘yicha: markazdan qochma: sekinyurar ($n_s = 40 \dots 80$), o‘rtacha tezkorlikdagi ($n_s = 80 \dots 150$), tezkor ($n_s = 150 \dots 350$); diagonal ($n_s = 350 \dots 600$), o‘qiy ($n_s = 600 \dots 1200$);
 - ahamiyati bo‘yicha: umumiy vazifani bajaruvchi; maxsus vazifani bajaruvchi ya’ni ximiyaviy aktiv suyuqliklar uchun, ifloslangan kanalizatsiya

suvlari uchun, loyqa, qum yoki kul aralashmasi uchun, issiq suvlar uchun va hokazo.

Bir xil tuzilishdagi va turli foydalanish ko‘rsatkichlariga ega bo‘lgan barcha nasoslar har biri o‘z belgisi bilan farqlanadi. Kurakli nasoslarning umumiyligini belgilanish tartibi quyidagicha:

$$T Q_c - N \quad yoki \quad T - Q_c / H$$

(3.1)

Ayrim turdagি nasoslarning belgilariga qisman o‘zgartirishlar kiritilgan, ya’ni:

- K turdagи markazdan qochma nasoslar: $a K - Q_c / H$;
- B turdagи vertikal valli markazdan qochma nasoslar: $\Delta_n B - Q / H$;
- ЭЦВ turdagи markazdan qochma artezian nasoslari: ЭЦВ $\alpha - Q_c / H$;
- О,ОП turdagи o‘qiy nasoslar ОПм- $\Delta_{n..}$;
- boshqa turdagи markazdan qochma va o‘qiy nasoslar (ifloslangan, qattiq zarrachali, loyqa aralashmasi uchun, suvga cho‘ktiriladigan): $TQc - H$;

bu yerda: T-nasos turi; Q_c , Q -nasosning suyuqlik uzatishi, mos ravishda m^3 /soat, m^3/s ; H-nasosning bosimi, m; a – so‘rg‘ichini 25 marta kamaytirilgan diametri, mm; Δ_n - uzatkichi diametri, mm; α - artezian qudug‘ining o‘rama quvurini 25 marta kamaytirilgan ichki diametri, mm; m-andoza (model) tartibi; $\Delta_{i,g..}$ –ishchi g‘ildiragi diametri, sm.

3.2. Markazdan qochma nasoslar

Odatda, markazdan qochma nasosning ish g`ildiragi shunday joylashtiriladiki, suyuqlik uning atrofidagi bo`shlik orqali o`tib, so`ngra o`kdan radius bo`yicha uzoqlashadi. Nasoslarning tuzilishi bo`ladi. So`rish trubasi orqali ta`minlovchi idishdan koqtarilgan suyuqlik kameraning o`rta `ismiga kiradi. So`ngra val 1 orqali xarakatga keltiriluvchi ish g`ildiragi 2 ning kuraklari 3 orasidan o`tib, nasos kamerasi 4 ga tushadi. Bu erda markazdan qochma kuch ta`sirida xosil bo`lgan bosim suyuqlikni xaydash trubasiga sig‘ib chiqaradi. Suyuqlikning xaydash trubasida ma`lum miqdordagi tezlik bilan oqishini

ta`minlashi uchun o`tkazuvchi kamera, yo`naltiruvchi apparat va diffuzor kabi bir qancha maxsus moslamalardan foydalaniladi. Nasosdagi so`riliq qabul qiluvchi idishdagi suyuqlik sathiga ta`sir qiluvchi bosim bilan so`rish trubasidagi siyraklanish bosimi orasidagi farq xisobiga amalga oshadi. Bunda aytilgan bosimlar farqi so`rish balandligi, so`rish trubasidagi qarshiliklarni yengishga va suyuqlikka tezlik berishga sarf bo`ladi. Bu tezlik suyuqliknинг kameraga va so`ngra parraklar orasidagi kanalga kirishiga yordam beradi. Tabiiyki, bunda ta`minlovchi idish bilan so`rish trubasidagi bosimlar farqi so`rilayotgan suyuqlik bug'lari bosimida kam bo`lmasligi kerak. Haydash balandligi markazdan qochma nasos engishi mumkin bo`lgan eng yuqori balandlik bo`lib, g`ildirakning tashqi aylanmasidagi tezlik qancha katta bo`lsa, u xam shuncha katta bo`ladi.

Nasos korpusining tuzilishi xam xaydash balandligining yuqori bo`lishiga katta ta`sir qiladi. Shuning uchun nasosning korpusida so`riliq yo`li, spiral yo`li va yo`naltiruvchi apparatlar moslangan bo`ladi.

So`riliq yo`li – korpusning so`rish trubasidan ish g`ildiragiga o`tishdagi kanalidir. Suyuqliknинг nasosga so`riladigan yo`lining eng yaxshi shakli o`q yo`nalishidagi konus ko`rinishida bo`ladi.

Tezyurarligi o`rtacha va kichik bo`lgan nasoslar uchun nasosga so`riliq yo`li spiral shaklida bo`lishi mumkin. Tezyurarligi yuqori bo`lgan nasoslarda esa o`q bo`yicha so`riliq tezlikni 15 ... 20 % oshiruvchi konfuzor orqali amalga oshiriladi. Spiral ko`rinishdagi so`riliq kameralarini xisoblashda so`rish tezligi S_{sur} g`ildirakka kirish tezligi s_1 ga qaraganda ancha kichik qilib olinadi: $S_{sur} = (0,85 \dots 0,70) s_1$.

Spiral yo`li. Suyuqliknинг nasosdan chiqish kanali – spiral kamera tuzilishi sodda bo`lgani uchun yo`naltiruvchi apparatga qaraganda qarshiligi kam bo`ladi (ya`ni FIK katta). Lekin spiral kameraning kanallarini mexanik usulda silliqlab bo`lmaydi. Sunggi vaqtarda metall qo`yish ancha aniq va toza bajarilgani uchun spiral kameralar ko`proq qo`llanila boshladi (xatto ko`p pog`onali nasoslarda ham qo`llanilmoqda).

Ish g`ildiragidan chiqqan suyuqlik zarrachasi spiral kameraning biror kismiga kirgandan so'ng radius bo'yicha harakatlanishda davom etishi bilan birga aylanma harakat ham kelib, chiqish tomonga intiladi va o'zidan keyin kelayotgan zarrachaga o'z o'rnini bo'shatib beradi. Spiral kamerani hisoblashda aylanma tezlikning tegishli radius – vektorga ko'paytmasi o'zgarmas deb qabul qilinadi. Natijada spiral kamerada suyuqlik tezligi chiqishga qarab kamayib boradi. Bu hol nasosning ishlashiga yaxshi ta'sir qiladi va tezlikning kamayishi potentsial energiyaning ortishiga olib keladi. Bunda tabiiyki, tezlikning kamayib borishiga kesimning a ko'rinishi b ko'rinishga qaraganda ko'proq ta'sir qiladi.

Markazdan qochma nasosning (3.1-rasm) asosiy ishchi elementi qobiq 3 ichida 1 valga o'rnatilgan, erkin aylanuvchi 2 ishchi g'ildirak bo'lib, suyuqlikniga unga kirishi o'q yo'nalishida va chiqishi g'ildirak kanallari orqali radius yo'nalishida bo'ladi. Ishchi g'ildirak ikkita (old va orqa) gardishlar va ular orasiga joylashgan kuraklardan tashkil topgan bo'lib, kuraklar g'ildirak aylanishiga teskari tomoniga egilgan holda tayyorlanadi. Suyuqlik ishchi g'ildirakdan qobiq ichidagi 3 spiralsimon olib ketuvchi moslama yordamida 13 uzatkichga chiqariladi. Ishchi g'ildirak aylanganda kuraklari oraligida uning o'qidan r radiusda joylashgan har bir m massali suyuqlik hajmiga ta'sir etuvchi markazdan qochma kuch

$$F = m\omega^2 r, \quad (3.2)$$

bu yerda: ω – valning aylanish burchak tezligi.

Ana shu markazdan qochma kuch ta'sirida suyuqlik g'ildirakdan chiqishi natijasida uning atrofida bosim ortadi, ishchi g'ildirak markazida bosim pasayadi (vakuum hosil bo'ladi) hamda suyuqlikning so'rish quvuridan uzliksiz kelishi ta'minlanadi. Hozirgi kunda ahamiyati va ishslash sharoiti bo'yicha ko'p turdag'i xilma-xil tuzilishdagi markazdan qochma nasoslar ishlab chiqilgan.

3.2.1. Konsol turdag'i markazdan qochma nasoslar

Konsolli markazdan qochma nasosning umumiy shakli 3.1-rasmda keltirilgan. Bu gorizontal valli bir g'ildirakli nasos bo'lib, ishchi g'ildiragi valning muallaq qismiga mahkamlangan uchun «konsolli» nasos deb nomlangan.

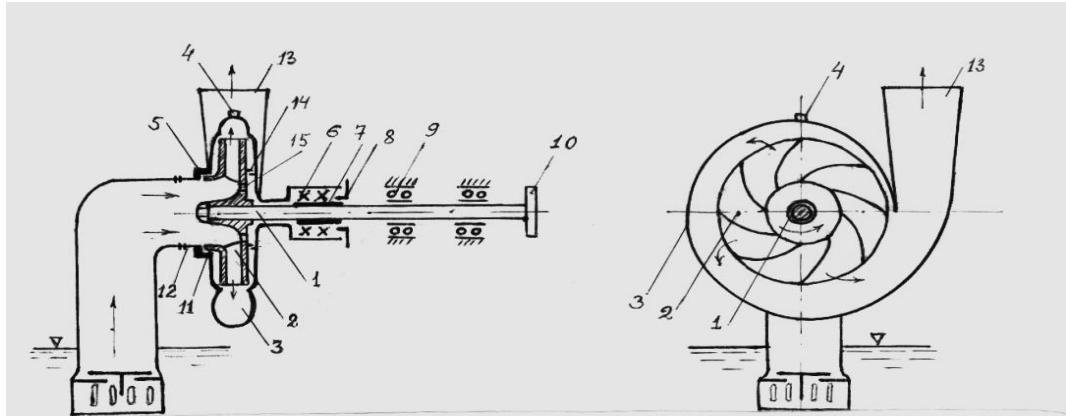
Konsolli nasosning kesimi va asosiy detallari 3.2-rasmda, tashqi ko'rinishi esa 3.3-rasmda berilgan. Bu yerda 4 ishchi g'ildirak 12 valga shponka yordamida o'rnatilib, 21 gayka bilan mahkamlangan. Qobiq 7 ichki qismi spiralsimon bo'linma shaklida bo'lib, 6 uzatkich bilan bir butun holda cho'yandan quyilgan va 15 yog'-vannali tayanch turimlariga boltlar bilan o'rnatiladi. Tayanch turimlariga o'rnatilgan 13 podshipniklar 12 po'lat valning tayanchlari bo'lib, o'qiy va radial hosil bo'ladigan kuchlarni qabul qiladi. O'qiy kuchlarni muvozanatlash maqsadida 4 ishchi g'ildirakning orqa lappagida 23 kuch engillatuvchi bir nechta teshikchalar ko'zda tutiladi.

Nasos ichki bo'linmasini tashqi muhitdan ajratib turish uchun yog' emdirilib ip-gazlama arqondan tayyorlangan 10 halqasimon o'ramlar, 11 qopqog'i va 20 qobig'idan iborat salnik bo'g'ini zarur.

Ishchi g'ildiragi orqa gardishiga kuch yengillatuvchi 23 teshikchalar o'rnatiladigan nasoslarda uning ichiga salnik va val orasidan havo kirishini oldini olish maqsadida salnikning 10 halqasimon o'ramlari o'rtasiga 19 gidravlik halqa o'rnatilib, unga spiralsimon bo'linmadagi bosimli suvdan beriladi va «gidravlik qufl» hosil qilinadi. Ish jarayonida salnikdan tashqariga suv oqimchasini me'yordan ortib borishi kuzatib boriladi va 11 qopqoq bilan sozlab turiladi. Ishchi g'ildirak 4 gardishlari yoni bilan 7 qobiq oraligidagi bo'shliqlardan bosimlar farqi hisobiga so'rish tomoniga qaytib o'tuvchi oqimchalar miqdorini kamaytirish uchun har ikki tomoniga 2 va 3 zichlash- saqlash halqlari o'rnatiladi.

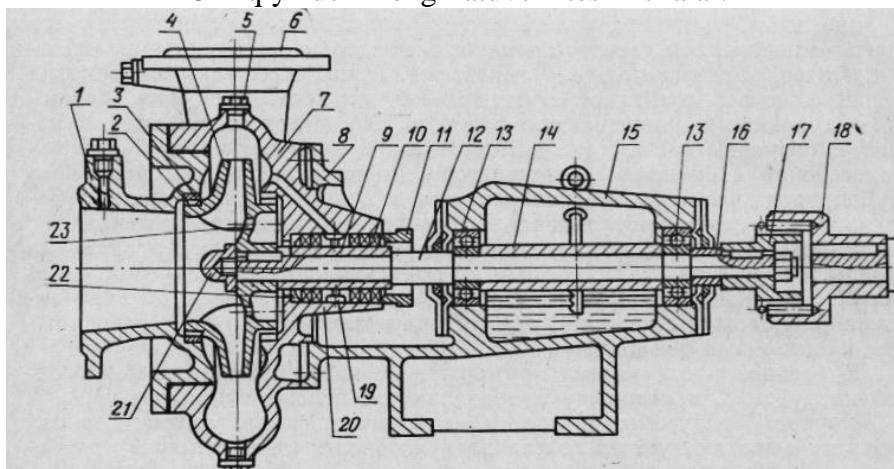
Markazdan qochma nasos va uning so'rish quvuri yurgizishdan avval suvga to'ldirilishi lozim. Buning uchun 5 bolt olinib, teshikchadan vakuum-nasos yordamida havosi so'rib olinadi yoki o'sha teshikchadan suv qo'yib to'ldiriladi.

Monoblok ko‘rinishidagi (KM) konsolli nasoslar K turdagи nasoslarga nisbatan ancha ixcham va engil bo‘ladi. Chunki, nasos ishchi g‘ildiragi elektr dvigatel valining oxirgi qismiga joylashtirilib, nasosga podshipnik va yarim muftalar o‘rnatilmaydi. Nasosning qobig‘i elektr dvigatel flanetsi (gardishi) uchiga mahkamlanadi.



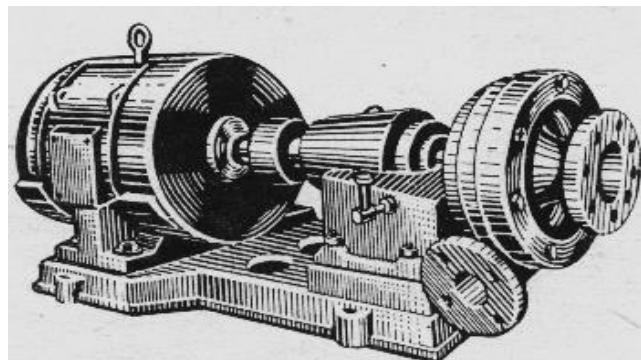
3.1-rasm. Markazdan qochma nasosning ishlash tasviri:

1-val; 2-ishchi g‘ildirak; 3-spiralsimon bo‘linma (olib ketuvchi moslama); 4-havo chiqarish teshikchasi bolti; 5-zichlash-saqlash halqasi; 6-bosimli salnik; 7-himoya g‘ilofi; 8-salnik qopqogi; 9-podshipnik; 10-yarimmufta; 11 va 14-zichlash qismlari; 12-so‘rg‘ich; 13-uzatkich; 15-o‘qiy kuchni engillatuvchi teshikchalar.



3.2-rasm. Konsolli K turdagи markazdan qochma nasosning tuzilishi:

1-so‘rg‘ich (nasos qopqog‘i bilan); 2-zichlash halqasi, 3-himoyalash halqasi; 4-ishchi g‘ildirak; 5-havo so‘rib olish teshigi bolti; 6-uzatkich; 7-spiralsimon bo‘linmali qobiq; 8-kronshteyn; 9-himoya g‘ilofi; 10-salnik o‘ramlari; 11-salnik qopqog‘i; 12-val; 13-sharikli podshipniklar; 14-tayanch g‘ilofi; 15-tayanch turimi (yog‘ idishi bilan); 16-tayanch g‘ilofi qobig‘i; 17 va 18-nasos va dvigatel vallaridagi yarim muftalar; 19-gidravlik zichlash halqasi; 20-salnik qopqog‘i; 21-gayka; 22-gruntbuksa; 23-kuch engillatuvchi teshikchalar.



3.3-rasm. Konsolli K turdag'i nasos agregatning tashqi ko'rinishi.

Konsolli markazdan qochma nasoslar qishloq xo'jaligi, sanoat, transport va boshqa sohalarda keng tarqalgan bo'lib, harorati 85°C gacha bo'lgan toza suv va boshqa noagressiv suyuqliklarni uzatish uchun mo'ljallangan. Bu nasoslar suyuqlik uzatishi $Q=1,5\dots98 \text{ l/s}$ va bosimi $H=9\dots95 \text{ m}$ chegaralarda ishlab chiqariladi. Konsolli K turdag'i nasoslarning kamchiligi:

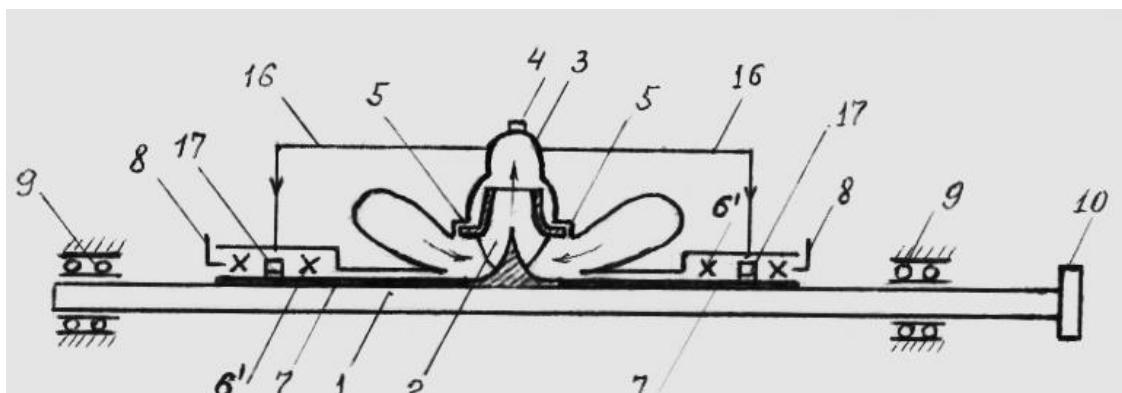
- o'qiy kuchlar nomuvozanatligi podshipniklarning ishlash muddatini qisqartiradi;
- kuch engillatuvchi teshikchalar nasosning FIKni kamaytiradi;
- qobig'inining vertikal tekislikda ochilishi ta'mirlashni qiyinlashtiradi, chunki so'rish quvurini ham ochish zarur bo'ladi.

3.2.2. Ikki tomonlama suyuqlik kiradigan Δ turdag'i markazdan qochma nasoslar

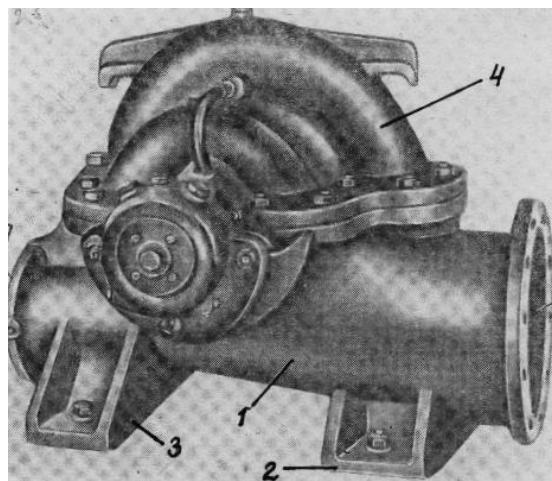
Suyuqlik ishchi g'ildiragiga ikki tomonidan kiradigan tuzilishda tayyorlanganligi uchun bu nasoslarni ruscha «dvuxstoronnqy» so'zini birinchi harfi « Δ » bilan belgilangan. Ikki tomonlama suyuqlik kiradigan Δ turdag'i markazdan qochma nasoslar suyuqlik uzatishi $Q=30\dots3500 \text{ l/s}$, bosimi $H=12\dots137 \text{ m}$ chegaralarda ishlab chiqariladi. Δ turdag'i nasoslar tuzilishi mukammal va eng ko'p tarqalgan bir pog'onali nasoslar turiga kiradi. Chunki, ular quyidagi afzalliklarga ega: ikki tomonlama ishchi g'ildirak qo'llanishi

hisobiga K turdag'i nasosga nisbatan ikki barobar ko'p suyuqlik chiqaradi; o'qiy kuchlar muvozanatlashgan va yaxshi kavitationsion xususiyatlarga ega; qobig'i ochilishi gorizontal tekislikda bo'lganligi sababli ta'mirlashda ochish-yig'ish ancha oson.

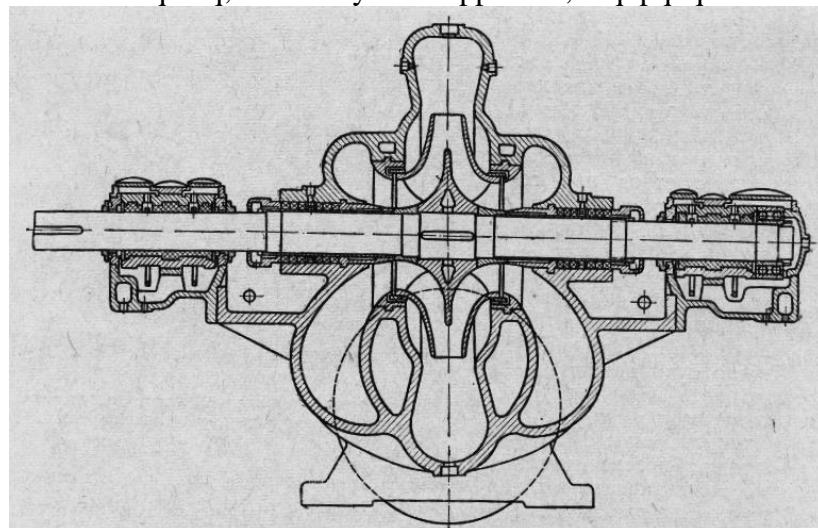
Nasos detallarining tuzilish sxemasi 3.4-rasmida keltirilgan. Ishchi g'ildirak 2 ikki tomonidan tashqi gardishlar va ichki tomonidan 1 valga mahkamlangan g'ilofdan iborat. Bosimli suyuqliknin 3 spiralsimon moslamadan so'rish qismiga qaytib oqib o'tishini kamaytirish uchun 5 zichlash halqalari ishchi g'ildirak gardishining o'ng va chap tomonlariga kichik o'lchamdag'i tirkish bilan o'rnatiladi. G'ilof 7 valni himoyalash bilan birga ishchi g'ildirakni o'q bo'yicha siljishiga yo'1 qo'ymaydi. Qobiqdan 1 valni chiqish joylariga har ikki tomonidan 6¹ so'rish salniklari va 17 hidrolyotik halqa o'rnatilib, havo so'riliшha yo'1 qo'ymaslik va sovitish uchun unga 16 oziqlantiruvchi quvurcha bilan 3 spiralsimon olib ketuvchi moslamadagi bosimli suvdan yuboriladi. Valning tayanchi 9 podshipniklar nasos o'qi bo'yicha ochiladi.



3.4-rasm. Markazdan ochma Δ turdag'i nasosning tuzilishi sxemasi:
1-val; 2-ishchi g'ildirak; 3-qobiq ichidagi spiralsimon olib ketuvchi moslama (kanal); 4-havo so'rib olish teshikchasi qopqog'i; 5-zichlash-saqlash halqasi; 6¹-so'rish salnigi; 7-himoya g'ilofi; 8-salnik qopqogi; 9-podshipnik; 10-yarimmuftha; 16-oziqrantiruvchi quvurcha; 17-gidrolyotik zichlash halqasi.



3.5-rasm. Markazdan qochma Δ turdag'i nasosning tashqi ko'rinishi:
1-qobiq; 2 va 3-tayanch lappaklari; 4-qopqoq.



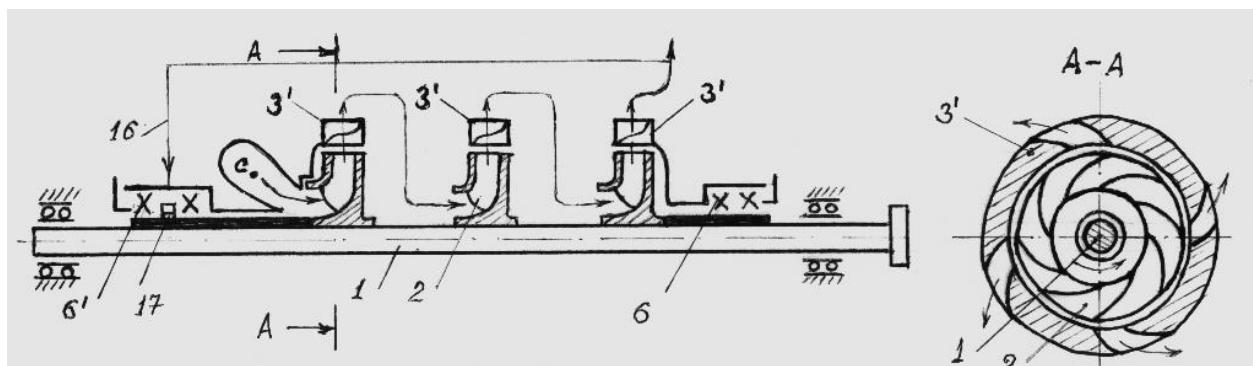
3.6-rasm. Markazdan qochma Δ turdag'i nasosning bo'ylama kesimi.

Δ turdag'i nasosning tashqi ko'rinishi va tuzilishi 3.5 va 3.6 –rasmlarda ko'rsatilgan. Nasosning so'rg'ichi va uzatkichi 1 qobiq, 2 va 3 tayanch lappaklari bilan umumiylar bir butun quyma holda tayyorlangan. Qopqoq 4 gorizontal tekislikda yopilganligi, so'rg'ich va uzatkich qobiqning pastki qismiga joylashganligi nasosni olib-berkitish, ta'mirlash va detallarini almashtirishni osonlashtiradi.

3.2.3. Ko‘p pog‘onali markazdan qochma nasoslar

Ko‘p pog‘onali nasoslarda uzatilayotgan suyuqlik bitta valga o‘rnatilgan bir nechta ishchi g‘ildiraklardan ketma-ket o‘tadi (3.7-rasm). Ishchi g‘ildiraklarning suyuqlik uzatishi bir xil, lekin nasosning bosimi esa ishchi g‘ildiraklar bosimlari yig‘indisiga teng bo‘ladi. Suyuqlik uzatishi va bosimi bo‘yicha ko‘p pog‘onali nasoslar $Q=1\dots1000\text{ m}^3/\text{soat}$ va $H=40\dots2000\text{ m}$ gacha chegaralarda ishlab chiqariladi.

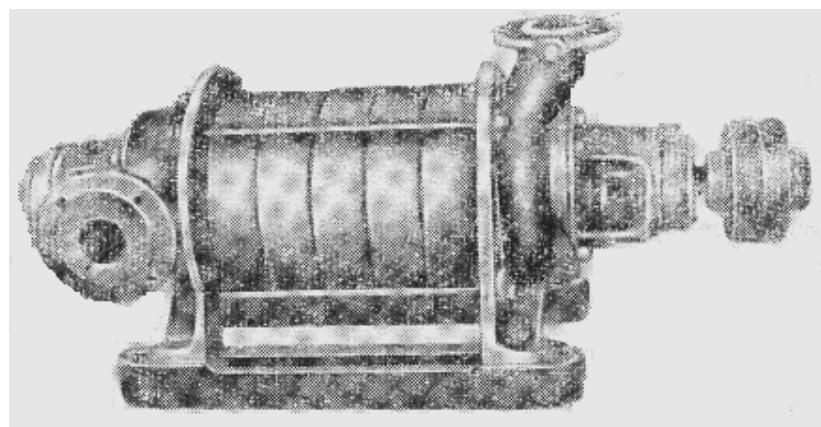
Bosimi pog‘ona tarzida ortib borishini hisob olib, bu nasoslardan ko‘p pog‘onali (ya’ni ruscha mnogostupenchatqy seksionnqy) deb nomlanib, MC, M, МД yoki yangicha ЦНС, ЦН harflari bilan belgilanadi (bu yerda, Д - «двуухсторонный» so‘zini birinchi harfi bo‘lib, birinchi g‘ildiragiga ikki tomonlama suyuqlik kiradi, ЦНС-«центробежнқй насос секционнқй» so‘zlarining birinchi harflari). Ko‘p pog‘onali MS (SNS) nasosidagi suyuqlik harakati sxemasi 2.7-rasmda ko‘rsatilgan.



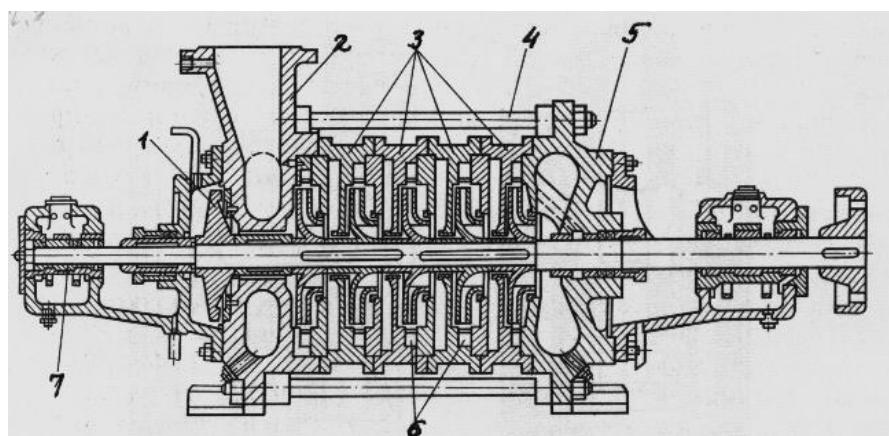
3.7-rasm. Ko‘p pog‘onali MC (ЦНС) nasosidagi suyuqlik harakati sxemasi:
1-val; 2-ishchi g‘ildirak; 3¹-yo‘naltiruvchi moslamalar; 6 va 6¹-bosimli va so‘rish salniklari;
16-oziquantiruvchi quvurcha; 17-gidravlik zichlash halqasi.

Ko‘p pog‘onali nasosning qobig‘i bir nechta seksiyalardan tashkil topgan bo‘lib, (3.8 va 3.9-rasmlar) ishchi g‘ildiraklar soni seksiyalar soniga teng bo‘ladi. Bu nasoslarda ishchi g‘ildiraklar soni 2 tadan 10 tagacha bo‘lishi mumkin. Seksiyalar oralig‘ini rezina prokladka bilan zichlanadi. MC turdagи nasoslarning kamchiligi: FIK yuqori emasligi; qobiqning vertikal tekislikda ochilishi va ochib berkitishning murakkabligi; o‘qiy kuchlarning nomuvozanatligi.

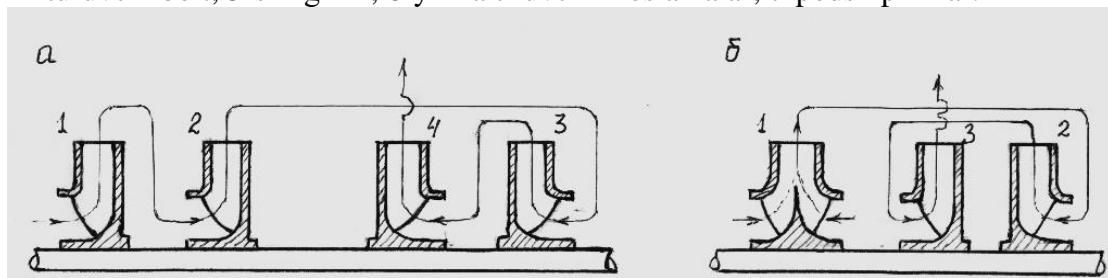
O‘qiy kuchlarni muvozanatlash maqsadida qo‘sishimcha avtomatik ishlovchi kuch yengillashtiruvchi 1 gidravlik lappaklar ham o‘rnataladi (3.9-rasm).



3.8-rasm. Ko‘p pog‘onali (секцияли) МС (ЦНС) turdagи nasosning tashqi ko‘rinishi.



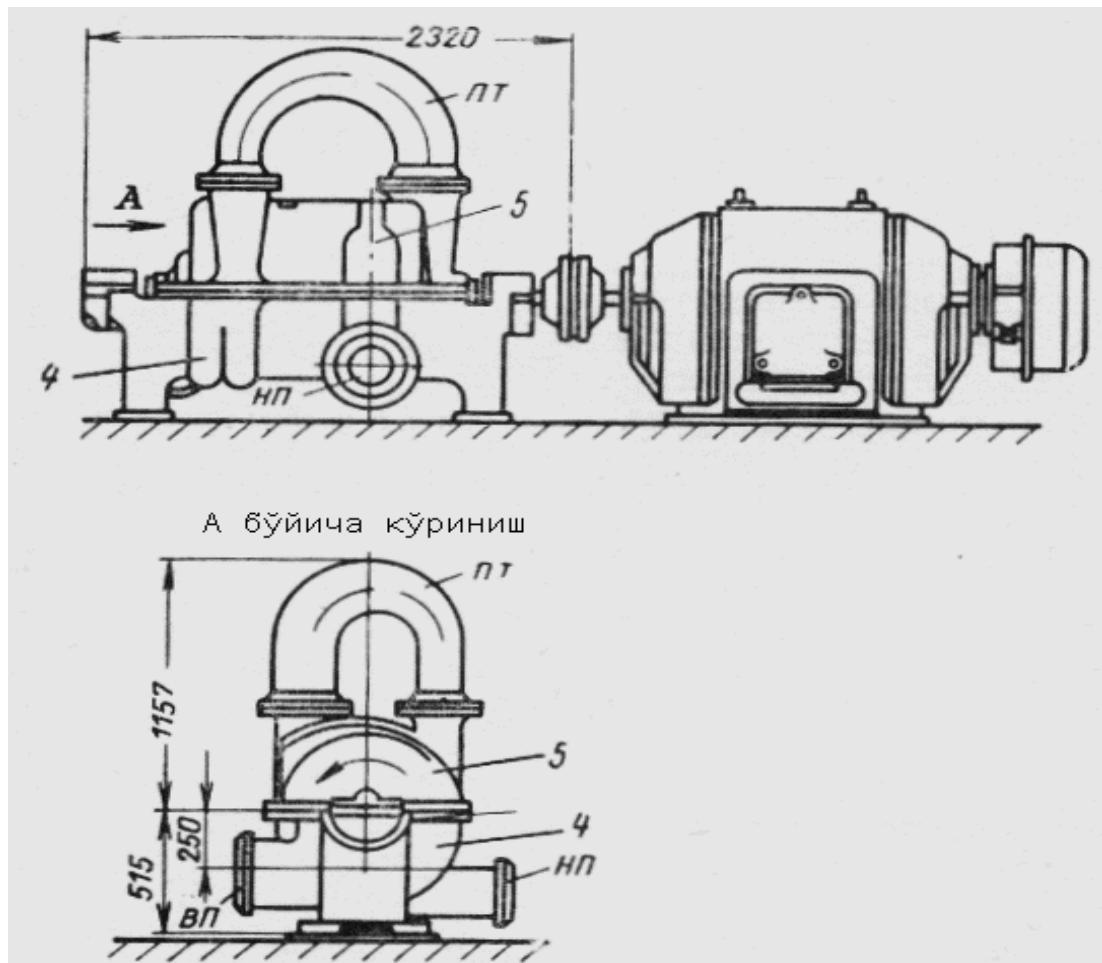
3.9 -rasm. Ko‘p pog‘onali MC turdagи nasosning bo‘ylama kesimi:
1-gidravlik kuch engillashtiruvchi lappak; 2-uzatkich; 3-nasos seksiyalari; 4-seksiyalarini qisib turuvchi bolt; 5-so‘rg‘ich; 6-yo‘naltiruvchi moslamalar; 7-podshipniklar.



3.10-rasm. М ва МД (ЦН) turdagи markazdan qochma nasoslarda suyuqlik harakati sxemasi:
а-М nasosi; б- МД nasosi.

MC turdagи nasoslarning kamchiliklarini bartaraf qilish maqsadida qobig‘i gorizontal tekislikda ochiladigan М, МД (ЦН) nasoslari yaratilgan (3.10-rasm). Bu nasoslар ishchi g‘ildiraklari kirish qismi bir-biriga qarama-qarshi juft holda joylashtirilganligi sababli o‘qiy kuchlar muvozanatlashgan.

Qoldiq o‘qiy kuchlarni tayanch podshipniklari o‘ziga qabul qiladi. Suyuqlik birinchi va ikkinchi g‘ildiraklarda chiqqandan keyin uchinchi g‘ildirakka tashqi quvur orqali uzatiladi (3.11-rasm). МД turdagи nasoslarda birinchi ishchi g‘ildiragi ikki tomonlama suyuqlik kiradigan shaklda bo‘lganligi sababli yaxshi kavitatsion xususiyatlarga ya’ni so‘rish tarmog‘ida ortiqcha (6 m gacha) bosimga ega bo‘ladi. Shuning uchun МД turdagи nasoslar issiqlik elektr stansiyalari qozonlariga issiq suvlarni haydash uchun qo‘llaniladi.



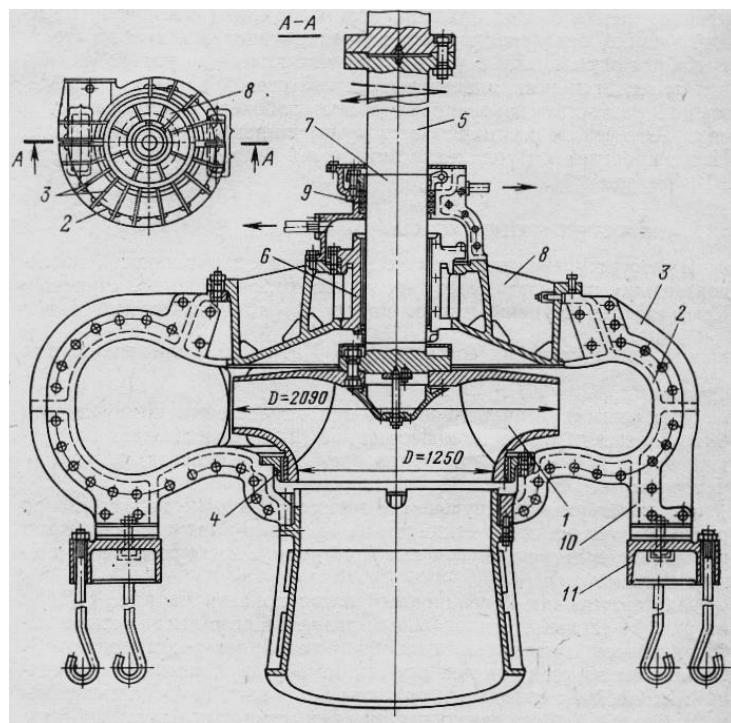
3.11-rasm. М (ЦН) turdagи nasos agregatining tashqi ko‘rinishi:
4- qobiqning pastki tayanch qismi; 5-qopqog‘i; ПТ -tashqi uzatuvchi quvur; ВП -so‘rg‘ich;
НП –uzatkich.

М va МД turdagи nasoslarda suyuqliknin ishchi g‘ildirakka kirishi va undan olib ketishi spiralsimon kanallar orqali amalga oshirilganligi sababli gidravlik qarshiliklar kamayib, FIK yuqori bo‘ladi. Qobig‘i gorizontal tekislikda ochiladigan ushbu nasoslarning kamchiligi: qobig‘ining tuzilishi murakkab, beso‘naqay va o‘lchamlari katta (3.11-rasm).

3.2.4. Vertikal markazdan qochma nasoslar

Vertikal valli B turdag'i markazdan qochma nasoslar asosan bir g'ildirakli bo'lib, asosiy detallari va ishlash tarzi bir tomonlama suyuqlik kirdigani K turdag'i gorizonal valli nasosga o'xshaydi (3.12-rasm).

Nasos stansiyalarga o'rnatishda reja o'lchamlari kichik va ixcham bo'lganligi sababli suyuqlik uzatish $Q = 1 \dots 35 \text{ m}^3/\text{s}$ va bosimi $H=22 \dots 110 \text{ m}$ gacha bo'lgan yirik B turdag'i nasoslar ishlab chiqariladi va katta magistral kanallardagi hamda katta shaharlar suv ta'minoti tizimlaridagi nasos stansiyalarga o'rnataladi.



3.12-rasm. B turdag'i vertikal valli markazdan qochma nasos:

1-ishchi g'ildirak; 2-spiralsimon bo'linma; 3-qovurg'ali konstruksiya; 4-zichlash-saqlash halqasi; 5-val, 6-sirpanma podshipnik; 7-himoya g'ilofi; 8-qobiq qopqog'i; 9-salnik; 10-tovon; 11-yostiqcha.

B turdag'i nasosning kesimi 3.12-rasmida ko'rsatilgan. Suv 1 ishchi g'ildirakdan bir butun holda qo'yilgan 2 spiralsimon bo'linmaga chiqariladi va uzatkichga haydar beriladi. Ichki hosil bo'luvchi eguvchi momentni qabul qilish uchun qobiq baquvvat 3 qovurg'alar shaklida tayyorlanadi. Ishchi g'ildirak 1 pastki gardishida $0,8 \dots 1,2 \text{ mm}$ o'lchamdag'i tirkishda 4 zichlash - saqlash

halqasi joylashgan. Nasosning 2 qopqog‘iga mahkamlangan 6 yo‘naltiruvchi sirpanma lignofol podshipnik radial kuchlarni qabul qiladi va suv bilan sovitib turiladi.

Podshipnik tepasiga 9 salnik joylashtirilgan. Nasos poydevorga 10 tovonlar va 11 yostiqchalar yordamida anker boltlari bilan mahkamlanadi. Nasosning aylanadigan detallari massasi va o‘qiy hosil bo‘luvchi kuchlarni elektr dvigatel podshipniklari va tayanchlari qabul qiladi.

3.2.5. Maxsus markazdan qochma nasoslar

Markazdan qochma ifloslangan suyuqliklar uchun moslangan **Ф** (фекалный), qum-suv aralashmasi uchun **П** (песковой), kul-suv aralashmasi uchun **Б** (багерный), loyqa uchun **Грү** (грунтовый), suvga cho‘ktiriladigan monoblok **ЦМПВ**, **ГНОМ** turdag'i bir g‘ildirakli nasoslarni maxsus nasoslar deyiladi. Chunki, ular maxsus suyuqliklar va maxsus joylarda foydalanish uchun mo‘ljallangan. Tuzilishi va ishslash tarzi bo‘yicha **K** turdag'i nasoslarga o‘xshaydi. Lekin, ish detallari uzatiladigan suyuqlikka mos ravishda tayyorlanadi. Masalan, **Ф** turdag'i nasoslarda ifloslanishini oldini olish maqsadida ishchi g‘ildiragi kanallari keng va kuraklar soni kam holda tayyorlanadi. Bu esa FIKni kamayishiga sabab bo‘ladi. **П**, **Б**, **Грү** turdag'i nasoslarda ishchi g‘ildiragi va ichki oqim detallari yejilishga chidamli materiallardan tayyorlanadi.

ЦМПВ turdag'i nasoslar toza suv uchun va **ГНОМ** turdag'i nasoslar iflos suyuqliklar uchun mo‘ljallangan bo‘lib, nasos va elektr dvigatel germetik qobiqqa monoblok shaklida joylashtiriladi va suvga cho‘ktirib ishlatiladi . Artezian qudug‘i nasoslarni maxsus vertikal quduqlarga mo‘ljallab tayyorlanishini e’tiborga olib, maxsus nasoslar guruhiga kiritiladi.

3.2.6. Markazdan qochma quduq nasoslari

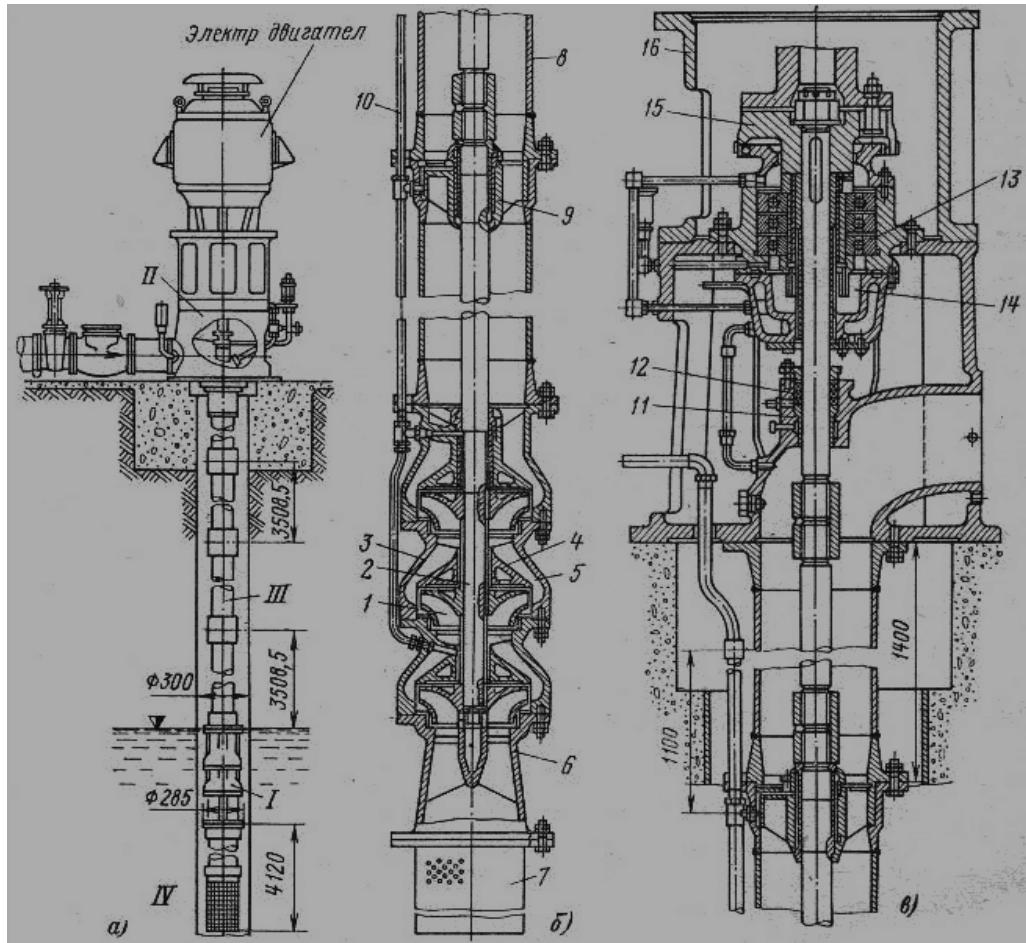
Quduq nasoslari ko‘p pog‘onali markazdan qochma nasoslar turiga mansub bo‘lib, ularni ikki guruhgaga bo‘lish mumkin: transmission valli va cho‘ktiriladigan dvigateli. Transmission valli quduq nasoslari asosan uch qismidan iborat agregatni tashkil etadi (3.13-rasm): I-ko‘p pog‘onali markazdan qochma nasos, (quduqqa tushiriladigan holatda tayyorlangan); II - yer ustiga elektr dvigatel bilan joylashtiriladigan tayanch qismi, III - bosimli quvur va uni ichidan o‘tuvchi va yo‘naltiruvchi podshipniklarga tayanuvchi transmission val (uzunligi 100 m gacha). Uch pog‘onali nasosning tuzilishi 3.13, 6-rasmda berilgan. Har bir seksiya 3 qobiq ichida 2 valga mahkamlangan 1 ishchi g‘ildirak, 4 suyri detal va 3 qobiq orasida joylashgan 5 yo‘naltiruvchi moslama kuraklaridan tashkil topgan. Yo‘naltiruvchi moslama ishchi g‘ildirakdan chiqayotgan suyuqlikning sirkulyatsiyasini nolgacha pasaytiradi. Seksiyalar o‘zaro shpilka va boltlar bilan birlashtirilgan.

Birinchi seksiya oldiga 6 konussimon so‘rg‘ich mahkamlangan bo‘lib, uning o‘rtasida valning yo‘naltiruvchi podshipnigi joylashgan. So‘rg‘ichga 7 kirish to‘ri ulangan. Nasosning oxirgi seksiyasi 8 bosimli quvurga ulanadi. Bosimli quvur alohida 2...3,5 m li zvenolardan iborat bo‘lib, har bir zvenoda valga mahkamlangan va suv bilan sovitiladigan 9 yo‘naltiruvchi podshipniklar o‘rnataladi. Podshipniklarga qum kirishini oldini olish uchun 10 quvurcha orqali toza suv beriladi.

Yuqoridagi tayanch qismini (3.13, в-rasm) asosiy elementlari 11 yo‘naltiruvchi va 13 tayanch podshipniklari, 12-salnik va podshipnikning 14 yog‘ vannasi hisoblanadi. Yarim mufta 15 yordamida val 16 gardishga o‘rnataladigan elektr dvigatelga ulanadi.

Transmission valli quduq nasoslarini A, ATH, ІЦТВ турлари mavjud (ruscha so‘zlarning birinchi harflari ya’ni A-артецианский, T-transmissionli val, H-насос, Ц-центробежный, В-для воды). Ular tarkibida 0,1% gacha qattiq zarrachalar bo‘lgan, harorati 35°C gacha quduq suvlarini chiqarishga mo‘ljallangan bo‘lib,

suv uzatishi $Q = 25 \dots 1250 \text{ m}^3/\text{soat}$, bosimi $H=25 \dots 150 \text{ m}$ va FIK 60...70 % chegaralarda ishlab chiqariladi. Transmission valli nasoslar quyidagi kamchiliklarga ega: nasos chuqurda joylashtiriladi va uni ishlashini kuzatish imkoniyati yo‘q; o‘rnatishda va ta’mirlashda ohib - berkitish va yig‘ish ancha qiyin; tuzilishi murakkab; val va nasos detallari tez yeiladi.

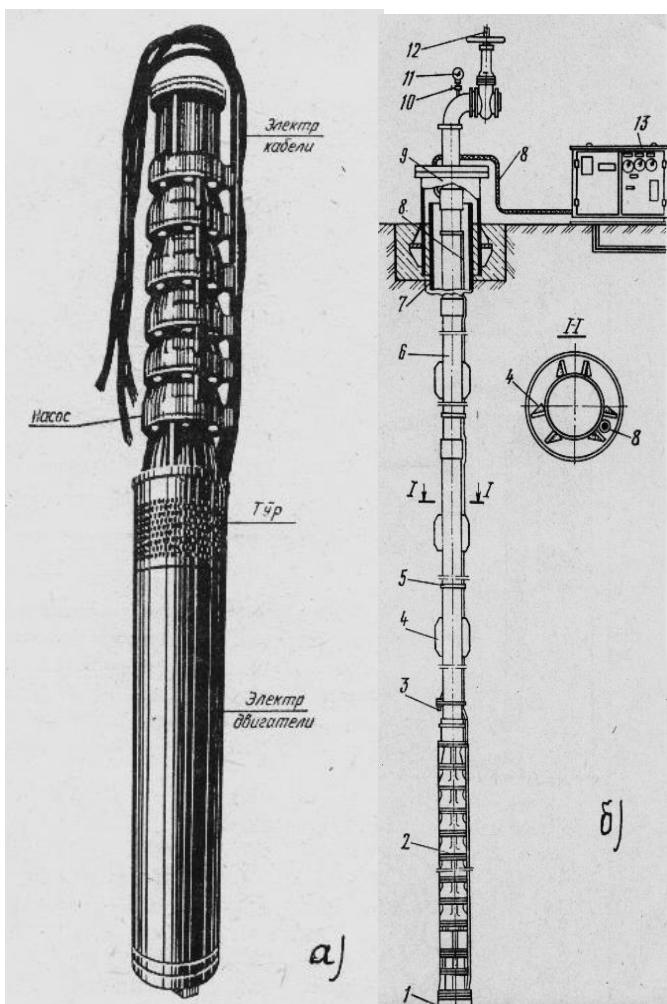


3.13-rasm. Transmision valli quduq nasosining tuzilishi:

a-nasos qurilmasining quduqqa o‘rnatilish tasviri; b-nasosning tuzilishi(I); v-er ustidagi tayanch qismi tuzilishi (II); 1-ishchi g‘ildirak; 2-val; 3-qobiq; 4-suyri detal; 5-yo‘naltiruvchi moslama; 6-so‘rg‘ich; 7-to‘r; 8-bosimli quvur; 9-yo‘naltiruvchi podshipnik; 10-quvurcha; 11 va 13-podshipniklar; 12-salnik; 14-yog‘ vannasi; 15-yarimmufta; 16-flanets.

Cho‘ktiriladigan elektr dvigateli ЭЦВ turdagи quduq nasoslari tarkibida 0,01% gacha qattiq zarrachalari va harorati 35°S gacha bo‘lgan noagressiv quduq suvlarini chiqarishga mo‘ljallangan (bu yerda ЭЦВ ruscha so‘zlarning birinchi harflari ya’ni Э -elektr dvigateli maxsus cho‘ktiriladigan holda tayyorlangan, Ц-центробежный, В-для подачи воды). Bunday nasoslar suv uzatishi $Q=3 \dots 700 \text{ m}^3/\text{soat}$, bosimi $H=15 \dots 650 \text{ m}$, FIK 40...75% chegaralarda ishlab chiqariladi.

Nasos va dvigatel bir butun monoblok shaklda tayyorlanib (3.14-rasm), quduqdagi dinamik suv sathidan pastga o'rnatiladi. Dvigatela elektr energiya yer ustidan maxsus kabel orqali yuboriladi.

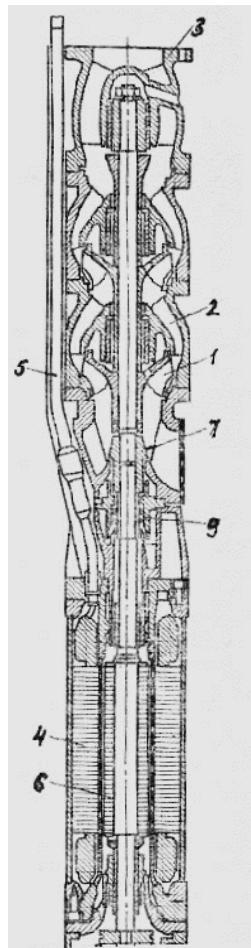


3.14-rasm. Cho'ktiriladigan elektr dvigatelli quduq nasosining tashqi ko'rinishi (a) va o'rnatilish sxemasi(b):
1-elektr dvigatel; 2-nasos; 3-quduq ishlash datchigi; 4-markazlashtiruvchi moslama; 5-kabel mahkamlash belbog'i; 6 va 7-suv uzatish va o'rama quvurlari; 8-kabel, 9-bosh qismi; 10-kran; 11-manometr; 12-qulfak; 13-boshqarish va avtomatika jihozlari.

Nasos agregatlariga markazdan qochma yoki diagonal ishchi g'ildiraklar o'rnatilib, ular valga mahkamlangan yoki o'q bo'yicha harakatlanadigan holda bo'lishi mumkin (3.15-rasm). Ishchi g'ildiragi va yo'naltiruvchi moslama, poliamid, polistirol, polipropilen, bronza, cho'yan, po'lat, qobig'i-cho'yan, po'lat, val-po'lat, sirpanma radial podshipniklar – rezina materiallardan tayyorlanadi. Suvni orqa qaytishini to'sish uchun suv uzatish quvuriga sharsimon yoki tarelkasimon teskari qopqoq o'rnatiladi. 3.15-rasmda ikki pog'onali ishchi g'ildiragi 1 diagonal shakldagi nasos tasvirlangan. Ishchi g'ildirakdan chiqqan suyuqlik yo'naltiruvchi moslama 2 yordamida keyingi pog'onaga uzatiladi. Asinxron dvigateling 4 stator o'ramlari plastmassa bilan qoplangan va namlik sig'imi nolga teng holda tayyorlangan. Unga maxsus 5 kabel orqali tashqaridan

elektr energiya beriladi.

Nasos va dvigatel 7 mufta yordamida ulangan. Yo‘naltiruvchi podshipnik suvli moylanadi va tovon ostidagi gardishi 8 o‘qiy kuchlarni qabul qiladi.



3.15-rasm. Cho‘ktiriladigan elektr dvigateli quduq nasosining tuzilishi:

1-ishchi g'ildirak; 2-yo‘naltiruvchi moslama kuraklari; 3-uzatkich;
4-elektr dvigatel statori; 5-elektr kabeli; 6-elektr dvigatel rotori; 7-
mufta;

8-tovon osti gardishi; 9-manjet zichlagich.

ЭЦВ turdag'i nasoslarni uzoq muddat ishlashini ta'minlovchi asosiy omil elektr dvigatel ichiga qattiq abraziv zarrachalar kirishiga yo‘l qo‘ymaslik hisoblanadi. Buning uchun turli konstruktiv yechimlardan foydalanish mumkin. Masalan, 3.15-rasmida keltirilgan nasos agregatida elektr dvigatel toza suvga to‘ldiriladi va 9 manjet zichlagich bilan uzatilayotgan suvdan ajratib turiladi.

Quduq nasoslari uchun asosan qisqa tutashuv rotorli ПЭДВ belgili asinxron dvigatellar qo‘llanadi. Masalan, ЭЦВ 16-210-640 belgidagi nasosga ПЭДВ-500-375 belgidagi elektr dvigatel o‘rnatalilgan. Bu yerda, $16 \times 25 = 400$ mm - o‘rama quvur diametri; 375 - nasos va dvigatel tashqi diametrlari mm, suv uzatishi $Q = 210 \text{ m}^3/\text{soat}$, bosimi $H=640 \text{ m}$; quvvati $N=500 \text{ kVt}$; (П-погружной, ЭД-электр

двигател, В-водозаполненный ruscha so‘zlarining birinchi harflari).

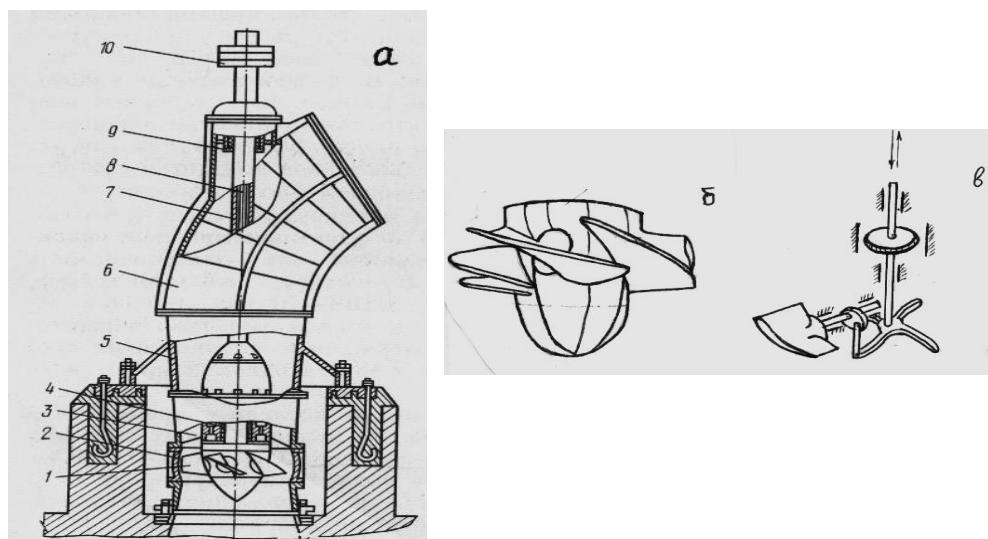
3.3. O‘qiy nasoslar

Suyuqlik oqimi ishchi g‘ildiragi o‘qi bo‘yicha harakatlanadigan nasoslar o‘qiy nasoslar deb nomlangan (3.16-rasm).

O‘qiy nasoslar gorizontal, vertikal va qiya valli, bir va ko‘p g‘ildirakli tuzilishda ishlab chiqariladi. Respublikamiz va hamdo‘stlik davlatlari xalq ho‘jaligida, shuningdek suv xo‘jalik tizimlarida asosan bir g‘ildirakli o‘qiy nasoslar keng qo‘llaniladi. Bir g‘ildirakli o‘qiy nasoslarni suv uzatishi $Q = 0,072 \dots 54 \text{ m}^3/\text{s}$ va bosimi $H = 2,5 \dots 28 \text{ m}$ chegaralarda bo‘lib, tuzilishi bo‘yicha ikki xil turda tayyorlanadi:

-О турдаги насослар: изхчи г‘ильдираги диаметри $D \leq 700 \text{ mm}$, кураклари павандланган ва изх бо‘линмаси силиндр шаклida (О - «осевой» ruscha so‘zning birinchi harfi);

-ОП турдаги насослар: изхчи г‘ильдираги диаметри $D \geq 870 \text{ mm}$, кураклари бурилувчан ва изх бо‘линмаси сфера шаклida (ОП-«осевой, поворотно-лопастной»). Куракларини буриш yo‘li bilan насосни изх ко‘рсаткичларини (Q va H) кенг chegarada o‘zgartirish mumkin.



3.16-rasm. O‘qiy nasos tuzilishi (a), ishchi g‘ildiragi (b) va kuraklarini burish mexanizmi (v):

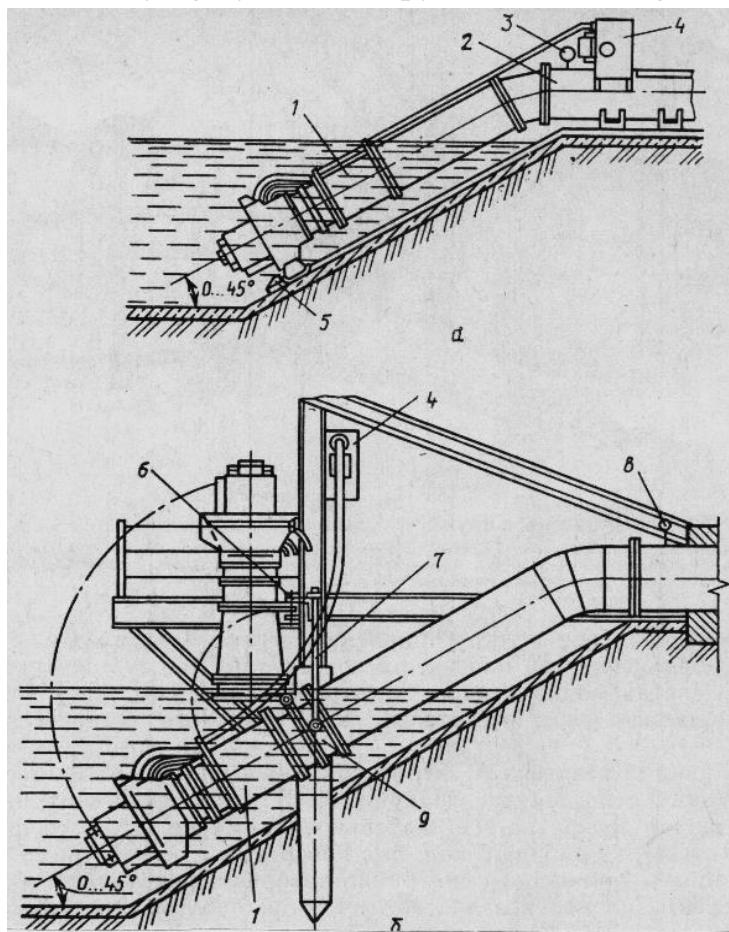
1-ishchi g‘ildirak; 2-ish bo‘linmasi; 3-to‘g‘rilovchi moslama; 4 va 9-pastki va yuqori podshipniklar; 5-diffuzor; 6-nasos qobig‘i; 7-val; 8-kuraklarini burish dastasi; 10-lappakli mufti.

Gorizontal valli nasoslarning belgisida Г harfi keltirilib, ular ishchi г‘ildiragi diametri $D \leq 700$ mm, vertikal valli nasoslar ishchi г‘ildiragi diametric $D \geq 470$ mm o‘lchamlarda ishlab chiqariladi. Vertikal o‘qiy nasos kesimi 3.16-rasmida tasvirlangan. Ishchi г‘ildirak 1 gubchak va unga mahkamlangan nosimmetrik shaklli kuraklardan iborat bo‘lib, sfera shaklidagi 2 ish bo‘linmasiga joylashtirilgan. Ishchi г‘ildirak aylanishida nosimmetrik profildagi kuraklarni suyuqlik oqib o‘tish jarayonida ko‘tarish kuchi paydo bo‘ladi va oqimning o‘q bo‘ylab harakati vujudga keladi. Ishchi г‘ildirakni aylanishi oqimning ilgarilanma-aylanma harakatlanishiga sabab bo‘ladi. Aylanma harakatni to‘g‘ri chiziqli harakatga keltirish uchun 3 to‘g‘rilovchi moslama о‘rnataladi. Ishchi г‘ildirak 1 ichi bo‘sh 3 valning pastki qismiga mahkamlanadi. Val ichida 8 dasta kuraklarni burish mexanizmini uning uzatmasi bilan bog‘lab turadi (3.16,b-rasm). To‘g‘rilovchi moslama 3 gubchagi ichiga joylashtirilgan pastki 3 va 9 yuqori radial sirpanma podshipniklar 7 valning tayanchi bo‘lib hisobladi. Sirpanma podshipniklar rezina yoki lignofol (qatlangan yog‘och plastika) materialdan tayyorlangan. Podshipniklarga tindirilgan toza suv maxsus nasos bilan berilib, moylab turiladi. Podshipniklarni moylash suvi sarfi ishchi г‘ildiragi diametri $D=1100\dots2600$ mm bo‘lgan nasoslar uchun 0,5\dots2 l/s miqdorda bo‘ladi. Yuqoridagi 9 podshipnik ustida salnik о‘rnataladi. Gidravlik o‘qiy kuchlarni va nasos rotorini (aylanadigan detallari) massasini elektr dvigatelning tayanch qismlari qabul qiladi. Nasos ishchi г‘ildiragi kuraklari soni 2 tadan 6 tagacha bo‘lib, 1 ishchi г‘ildirak va 2 ish bo‘linmasi orasidagi tirkish uning diametridan 0,1 % miqdorda qabul qilinadi ya’ni $D=1$ m bo‘lganda, $S=1$ mm ga teng bo‘ladi. ОП turdagи nasoslar ishchi г‘ildiragi kuraklarini burish mexanizmiga ega bo‘ladi (2.16, v-rasm). Ishchi г‘ildiragi diametri $D=1100$ mm gacha nasoslar elektr uzatma, $D=1850\dots2600$ mm gacha nasoslar - elektrogidravlik uzatma va $D=1450$ mm li nasoslar har ikki turdagи uzatmalar bilan jihozlangan bo‘lishi mumkin.

Nasoslarning belgilariga ularning tuzilishi va foydalanish shartlarini ko‘rsatuvchi harflar kiritilishi mumkin. Masalan, ОП2-110Э-УЗ, ОП2-110МКЭ, ОП10-185ЭГ, ОП5-87МБК belgili nasoslarda 2, 10, 5 - nasos andozasi tartibi,

110,185,87-ishchi g‘ildiragi diametri (sm), Э-kuraklari elektr uzatma yordamida buriladi, ЭГ-кураклари elektrogidravlik uzatma yordamida buriladi, K-suv «kamera» ko‘rinishida keltiriladi, М-«малогабаритный» (ruscha so‘zdan olingan), МБ-моноблокли, У -iqlimga moslab tayyorlangan, 3-joylashtirish toifasi. Nasosning vali, ish bo‘linmasi, gubchak, uzatkich, burilish qismi, ishchi g‘ildirak kuraklari-po‘lat, diffuzor va to‘g‘rilovchi moslama-cho‘yan, podshipniklarni sirpanma qismi-rezina qoplangan po‘lat materialdan tayyorlanadi.

Keyingi yillarda o‘qiy nasos va dvigatel bitta valga o‘rnatalib, bir butun monoblokni tashkil etuvchi suv cho‘ktiriladigan ОПВ va



ОМПВ turdagи aggregatlar ham ishlab chiqarilgan (bu yerda О-осевой, П-погружной, В-водяной, М-моноблочный kabi ruscha so‘zlarning birinchi harflari). Cho‘ktiriladigan monoblok nasos aggregatining suv manbasi qirg‘og‘iga о‘rnatilish tasviri 3.17-rasmida keltirilgan.

3.17-rasm.Cho‘ktiriladigan monoblok shakldagi ОПВ nasoslarining о‘rnatilish tasvirlari:

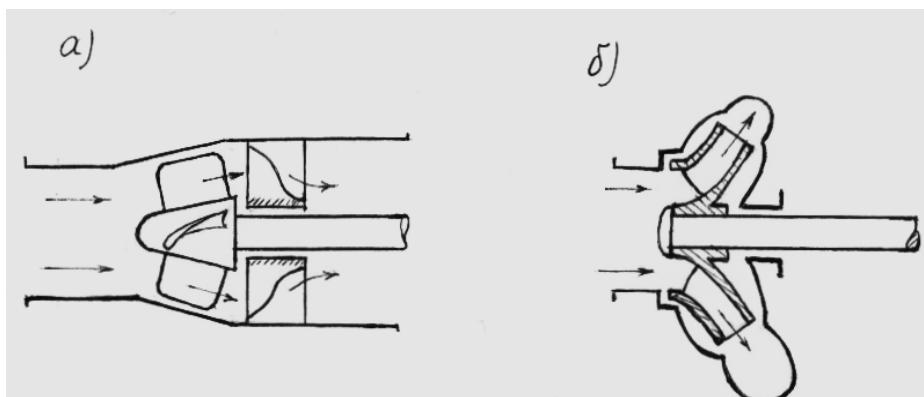
a-sirpanuvchi; b-sharnirli; 1-elektronasos; 2-bosimli quvur; 3 va 8-manometrlar; 4-boshqarish stansiyasi; 5-tiragich; 6-ushlagich; 7-tortgich; 9-sharnir.

Cho‘ktiriladigan monoblokli aggregatlarda elektr dvigatel nasos oldidagi «quruq» qobiqqa joylashtiriladi va quruq saqlash uchun uning ichiga qisilgan havo haydab turiladi. Ushbu turdagи nasos aggregatlari qo‘llanganda qurilish bahosi ancha arzon tushadi, chunki stansiya binosini qurishga zarurat bo‘lmaydi. O‘qiy nasoslar markazdan qochma nasoslardan quyidagi afzallikkleri bilan farq

qiladi: FIK yuqori, suv uzatishiga nisbatan massasi kam, ish ko'rsatkichlarini o'zgartirish oson.

3.4. Diagonal nasoslar

Diagonal nasoslarda suyuqlik ishchi g'ildirakka o'q yo'nalishida kirib, diagonal yo'nalishida chiqadi. SHuning uchun diagonal nasos deb nomlangan. Ikki xil tuzilishidagi diagonal nasoslar ishlab chiqariladi: ochiq ishchi g'ildirakli va to'g'rilovchi moslamali (3.18,a-rasm); berk ishchi g'ildirakli va spiralsimon olib ketuvchi moslamali (3.18,b-rasm).



3.18-rasm.

Diagonal nasoslar tasvirlari:
a - ochiq ishchi g'ildirakli;
b - berk ishchi g'ildirakli.

Diagonal nasoslarning asosiy detallari tuzilishi va ularning ish tartibi markazdan qochma va o'qiy nasoslarga o'xshaydi. Ochiq ishchi g'ildirakli nasoslarning kuraklarini buriluvchan holda tayyorlanishi ham mumkin.

Diagonal nasoslar bir pog'onali va ko'p pog'onali gorizontal va vertikal valli ko'rinishda ishlab chiqariladi. Ish ko'rsatkichlari (Q, H) bo'yicha ushbu nasoslar markazdan qochma va o'qiy nasoslar orasida joylashgan bo'lib, ularni suv uzatishi yuqori va bosimi $H=10...60$ m bo'lgan hollarda qo'llash maqsadga muvofiqdir. Bunday hollarda diagonal nasoslar yaxshi kavitsion va ekspluatatsion xususiyatlarga ega bo'ladi.

III-bob bo‘yicha nazorat uchun savollar:

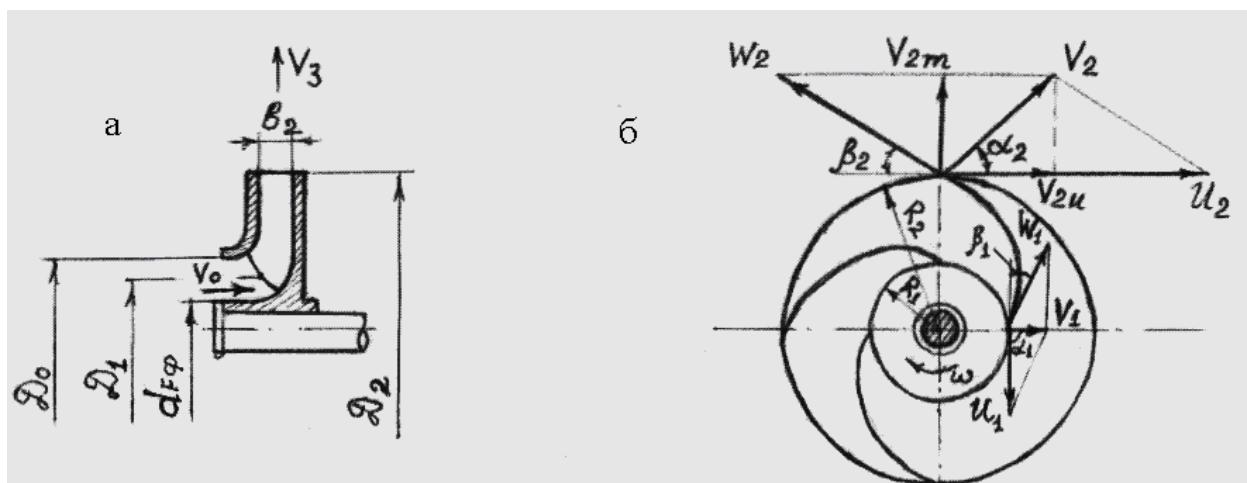
- 1.Kurakli nasoslar qanday tasniflanadi?
- 2.Kurakli nasoslar qanday belgilanadi?
- 3.Markazdan qochma nasosninng ishlash tarzini tushuntiring.
- 4.Konsolli markazdan qochma nasosning tuzilishi qanday bo‘ladi?
- 5.Ikki tomonlama suyuqlik kirdigan markazdan qochma nasosning tuzilishi va ishlash tarzini tushuntiring.
- 6.Ko‘p pog‘onali, markazdan qochma nasoslar qanday tuzilgan?
- 7.Vertikal valli markazdan qochma nasoslarning tuzilishi va ishlash tarzi qanday bo‘ladi?
- 8.Maxsus markazdan qochma nasoslarning qanday turlari ishlab chiqariladi?
- 9.Markazdan qochma quduq nasoslarini necha guruhga bo‘linadi va ular quduqqa qanday o‘rnataladi?
- 10.O‘qiy nasoslarning tuzilishi va ishlash tarzini tushuntiring.
- 11.O‘qiy nasoslarning asosiy detallari va belgilanishini aytib bering?
- 12.Diagonal nasoslarning ishchi g‘ildiragida suyuqlik oqimi harakati qanday bo‘ladi?

IV BOB. KURAKLI NASOSLARNING NAZARIYASI

4.1. Kurakli nasoslarning ishchi g'ildiragidagi oqimning kinematikasi

Markazdan qochma nasosda suyuqlik harakati. Ishchi g'ildirakdagи kuraklar soni cheksiz bo'lgan holda suyuqlikning soddalashtirilgan harakat sxemasini ko'ramiz (4.1-rasm). Bu holda suyuqlikning oqimchali harakati mavjud bo'ladi ya'ni suyuqlik har bir zarrachasining harakat yo'li kuraklar yo'nalishiga mos tushadi.

Ishchi g'ildirakni ω burchak tezligida aylanishi natijasida soddalashtirilgan oqimchaning M zarrachasi ikki xil harakatda qatnashadi: aylanish doirasiga urinma yo'nalishda u aylanma tezlik vektori bilan ko'chirma harakatda va kuraklarga urinma yo'nalishda W nisbiy tezlik vektori bilan nisbiy harakatda.



4.1-rasm. Markazdan qochma nasos ishchi g'ildiragi geometriyasi (a) va unga kirish va chiqishdagi tezliklar diagrammasi (b).

Nisbiy W va aylanma u tezliklar vektorlari geometrik yig'indisidan parallelogram sifatida absolyut v tezlik vektori topiladi. Absolyut v va aylanma u tezlik vektorlari orasidagi burchak α , nisbiy tezlik vektori W va aylanma u tezlik vektorining manfiy yo'nalishlari orasidagi burchak β deb belgilanadi. Odatda ishchi g'ildirak geometrik o'lchamlari va kinematik kattaliklarini kuraklarga kirish nuqtasida 1 indeks va chiqish nuqtasida 2 indeksda

qabul qilinadi.

Absolyut V tezlikni radius bo'yicha V_m – merdional tezlikka va aylana urinmasi bo'yicha V_u – tangensial tezlikka ajratib, kuraklarni chiqish nuqtasi uchun quyidagicha ifodalash mumkin:

$$V_{2m} = V_2 \sin \alpha_2 \quad (4.1)$$

$$V_{2u} = V_2 \cos \alpha_2$$

Nasosning ishlash sharoiti uning suyuqlik uzatishi Q va aylanish chastotasi n bilan belgilanadi. Ishchi g'ildirak kirish qismini ko'rib chiqamiz. Ishchi g'ildirak kuraklariga kirishdan oldingi oqimning tezligi S.S.Rudnev formulasi bilan aniqlanadi:

$$V_o = (0,06 \dots 0,08) \sqrt{Q^2 n} \quad (4.2)$$

Ishchi g'ildirak kirish qismi diametri D_o quyidagi tenglamadan hisoblanadi:

$$Q = \eta_x \cdot V_0 \pi (D_0^2 - d_{GF}^2) \quad (4.3)$$

bu yerda: d_{GF} – ishchi g'ildirak g'ilofi diametri; η_x hajmiy FIK.

Ishchi g'ildirak kuraklariga kirish aylanasi diametri D_1 va keltirilgan diametri $D_{1,kel}$ (m) quyidagi formullardan topiladi:

$$D_1^1 = D_{1,rel}^2 + d_{GF}^2; \quad (4.4)$$

$$D_{1,kel}^2 = (4 \dots 4,6) \sqrt[3]{Q/n} \quad (4.5)$$

Ishchi g'ildirak g'ilofi d_{GF} va valning diametri d_v (m) quyidagicha qabul qilinadi:

$$d_{GF} = (1,2 \dots 1,4) d_v, \quad (4.6)$$

$$d_v = (0,13 \dots 0,16) \sqrt[3]{N/n} \quad (4.7)$$

Ishchi g'ildirakka kirishdagi aylanma tezlik u_1 va absolyut tezlik V_1

$$u_1 = \frac{\pi D_1 n}{60}, \quad (4.8)$$

$$V_1 = \frac{V_0}{\psi_1}, \quad (4.9)$$

Qisilish koeffitsienti ψ_1 quyidagi formula bilan topiladi

$$\Psi_1 = 1 - \frac{ZS_1 / \sin \beta_1}{\pi D_1} \quad (4.10)$$

bu yerda: S_1 – kirishdagi kuraklarning qalinligi, Z – kuraklar soni.

Dastlabki hisoblar uchun $\Psi_1 = 0,75 \dots 0,83$ qabul qilinadi. Ishchi g‘ildirakka kirishdagi bosim isroflarini kamaytirishi uchun $\alpha_1 = 90^\circ$ qabul qilinadi ya’ni oqimni kuraklarga zarbasiz kirishi ta’milnadi. U holda

$$V_{1u} = 0; \quad V_1 = V_{1m} \quad \text{va} \quad \operatorname{tg} \beta_1 = \frac{V_{1m}}{u_1} \quad (4.11)$$

Suyuqlik oqimining xaqiqiy harakatida uning kirish burchagi β_1 kuraklarning o‘rnatalish burchagi β_{1k} ga mos tushmaydi. Ular o‘rtasidagi farq α_x hujum burchagi deyiladi:

$$\alpha_x = \beta_{1k} - \beta_1 \quad (4.12)$$

Hujum burchagi $\alpha_x = 3 \dots 8^\circ$ qabul qilinadi.

Ishchi g‘ildirak chiqish qismi yuzasi

$$F_2 = \pi D_2 b_2 \Psi_2 \quad (4.13)$$

bu yerda: D_2 -ishchi g‘ildirak chiqish aylanasi diametri; b_2 – kuraklarning chiqishdagi eni; Ψ_2 – chiqishdagi kesim yuzasini kuraklar hisobiga qisilish koeffitsienti.

Koeffitsient Ψ_2 quyidagi formula bilan topiladi:

$$\Psi_2 = 1 - \frac{ZS_2 \sin \beta_2}{\pi D_2}; \quad (4.14)$$

bu yerda: S_2 – kuraklarning chiqishdagi qalinligi.

Taxminiy dastlabki hisoblarda $\Psi_2 = 0,9 \dots 0,95$ qabul qilinadi.

Ishchi g‘ildirakdan chiqishdagi merdional V_{2m} , aylanma u_2 , nisbiy W_2 va absolyut V_2 tezliklar qiymatlarini quyidagi formulalardan topiladi:

$$V_{2m} = \frac{Q}{\eta_x \Psi_2 \pi D_2 b_2}, \quad (4.15)$$

$$u_2 = \frac{\pi D_2 n}{60} \quad (4.16)$$

$$W_2 = \frac{V_{2m}}{\sin \beta_2} = \frac{Q}{\eta_x \Psi_2 \pi D_2 \epsilon_2 \cdot \sin \beta_2} \quad (4.17)$$

$$V_2 = \frac{Q}{\eta_x \Psi_x \pi D_2 \epsilon_2 \sin \alpha_2}, \quad (4.18)$$

Tezliklar uchburchaklaridan quyidagilarni keltirib chiqarish mumkin:

$$W_2^2 = u_2^2 + V_2^2 - 2u_2 V_2 \cos \alpha_2 \quad (4.19)$$

$$W_1^2 = u_1^2 + V_1^2 - 2u_1 V_1 \cos \alpha_1 \quad (4.20)$$

$$u_2 = V_{2u} + W_2 \cos \beta_2 = V_{2u} + V_{2m} ctd \beta_2 \quad (4.21)$$

$$\frac{V_2}{u_2} = \frac{\sin \beta_2}{\sin(\alpha_2 + \beta_2)}, \quad (4.22)$$

Ishchi g‘ildirakdan chiqishdagi burchaklar qiymatlari $\alpha_2 = 8\dots12^0$ va $\beta_2 = 16\dots40^0$ qabul qilinadi.

O‘qiy nasosda suyuqlik harakati. O‘qiy nasoslar ishchi g‘ildiragida suyuqlik o‘q yo‘nalishida harakat qilishi bilan ajralib turadi. Oqimning kinematikasi r radiusli alohida silindrik qirqimlar uchun taxlil qilinadi (4.2-rasm). Silindrik qirqimdagи ishchi g‘ildirak kuraklarining hamma nuqtalarida aylanma tezliklar teng bo‘ladi, chunki uning qiymatilari radius r va aylanish chastotasi n orqali aniqlanadi [32,49]:

$$u_1 = u_2 = u = \frac{2\pi r n}{60}, \quad (4.23)$$

Absolyut va nisbiy tezliklarning o‘qiy (merdional) tashkil etuvchilari V_m va W_m qirqimning hamma nuqtalarida bir xil bo‘ladi:

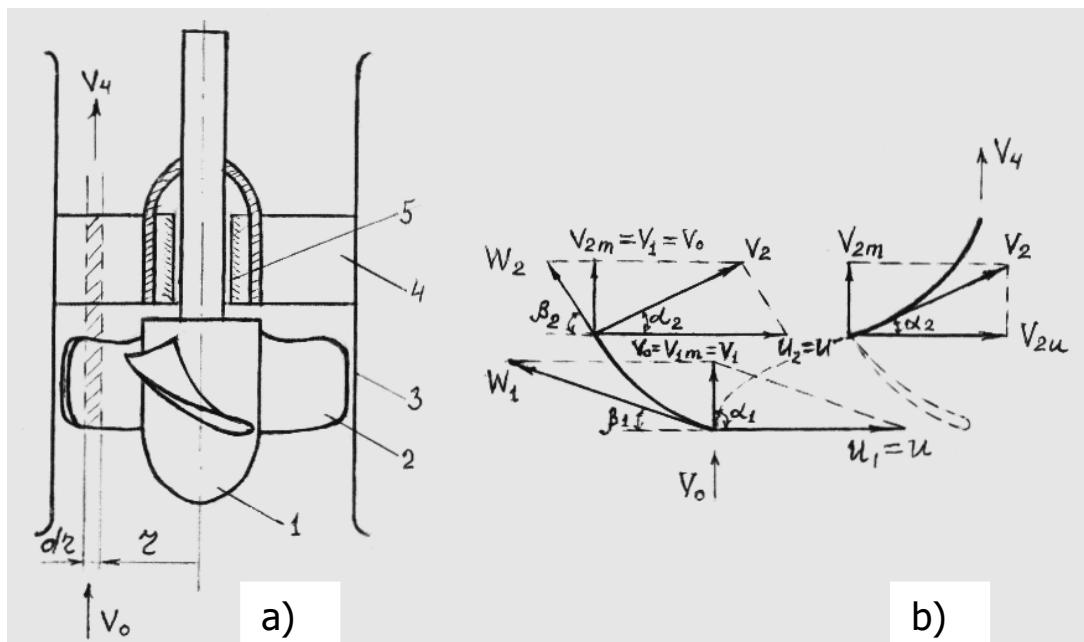
$$V_{1m} = W_{1m} = V_{2m} = W_{2m}, \quad (4.24)$$

yoki $V_1 \sin \alpha_1 = W_1 \sin \beta_1 = V_2 \sin \alpha_2 = W_2 \sin \beta_2$,

Chunki, oqim nasos o‘qiga parallel harakat qilishini e’tiborga olinsa, nasosning nazariy suyuqlik uzatishi Q_t ni quyidagicha ifodalash mumkin:

$$Q_t = 0,25\Psi\pi(D^2 - d_s^2)V_{1m} = 0,25\Psi\pi(D^2 - d_s^2)V_{2m}; \quad (4.25)$$

bu yerda: D - ishchi g‘ildiragi diametri; d_s - ishchi g‘ildirak gubchagi diametri; Ψ - kuraklar qalinligi hisobiga oqimning qisilish koeffitsienti ($\Psi < 1$).



4.2 –rasm. O‘qiy nasos tasviri (a) va undagi oqimning kinematikasi (b): 1-ishchi g‘ildirakning suyri gubchagi; 2-ishchi g‘ildirak kuraklari; 3-ish bo‘linmasi; 4-to‘g‘rilovchi moslama; 5-sirpanma podshipnik.

Suyuqlik kuraklarga zarbasiz kiradi va kuraklar yupqa deb qabul qilinsa $\alpha_1=90^0$, $V_1 = V_{1m} = V_{2m} = V_m$ deb hisoblash mumkin. Yuqoridagi keltirilgan tengliklar asosida ishchi g‘ildirakka kirish va chiqishdagi tezlik diagrammasini tuzish mumkin (4.2-rasm).

Ishchi g‘ildirak gubchak nisbati $Z_s = 0,4....0,6$ qabul qilinadi:

$$Z_s = \frac{d_s}{D}, \quad (4.26)$$

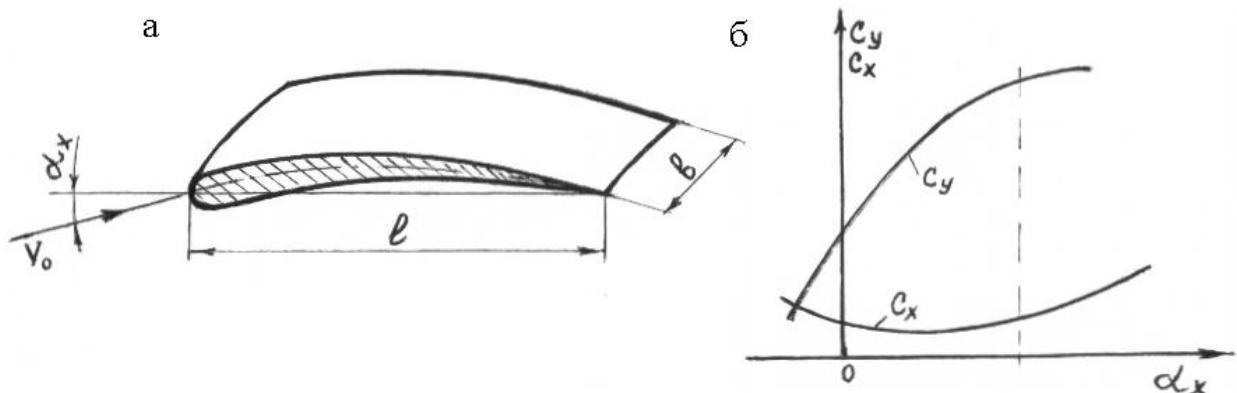
O‘rtacha nisbiy tezlikni quyidagi formuladan topiladi:

$$W_{\infty} = V_m / \sin \beta_{\infty}$$

yoki $W_{\infty} = \sqrt{V_m^2 + [u - 0,5(V_{2u} + V_{1u})]^2}$ (4.27)

Yuqoridagi formulalar suyuqlikni cheksiz kichik radial kanal Δr orqali soddallashtirilgan o‘qiy harakati uchun to‘g‘ri bo‘ladi.

Aslida harakat ancha murakkab bo‘lib, kuraklar oralig‘i ancha keng bo‘lganligi uchun yakka qanotni cheksiz suyuqlik oqimi oqib o‘tish jarayoniga o‘xshab ketadi (4.3-rasm).



4.3-rasm. O‘qiy nasos ishchi g‘ildiragi kuragini profili (a), qarshilik va ko‘tarish kuchlari koeffitsientlarining hujum burchagi α_x ga bog‘likligi (b).

Kurak bilan suyuqlikning o‘zaro ta’sir kuchi G -natijasida suyuqlikning harakati vujudga keladi. Bu G kuchni ikki yo‘nalishga ajratish mumkin ya’ni oqimga perpendikulyar G_y ko‘tarish kuchi va oqimga ro‘baro‘ G_x qarshilik kuchi deyiladi:

$$G_y = C_y \cdot S \frac{\rho \cdot V^2}{2}; \quad G_x = C_x \cdot S \frac{\rho \cdot V^2}{2} \quad (4.28)$$

$$\frac{G_y}{G_x} = \frac{C_y}{C_x} = 50...60 = K - \text{kurakning sifati deyiladi.}$$

bu yerda: C_y va C_x – ko‘tarish kuchi va qarshilik kuchi koeffitsientlari; ρ – suyuqlikni zichligi; S – kurakning yuzasi, $s = \sigma \cdot \ell$; b - kurakning eni, ℓ - xordasi, V – oqimning boshlang‘ich tezligi.

Tajribalar asosida qanoatning eng yuqori FIK hujum burchagi $\alpha_x = 12\dots 14^0$ qiyatlariga to‘g‘ri kelishi aniqlangan (4.3, b-rasm).

4.2. Kurakli nasoslarning asosiy tenglamasi

Kurakli nasoslarning nazariy bosimini aniqlashda 1754 yilda L.Eyler tomonidan tavsiya etilgan suyuqlikning soddalashtirilgan oqimchali nazariyasi tadbiq qilinadi. Eyler tenglamasini keltirib chiqarish uchun ideal suyuqlik kuraklar soni cheksiz bo‘lgan ishchi g‘ildirakda soddalashtirilgan oqimchali harakat qiladi deb, faraz qilinadi. Demak, suyuqlikning gidravlik qarshiligi hisobga olinmaydi va oqimning traektoriyasi kuraklar yo‘nalishiga mos tushadi. Harakat miqdori momentining o‘zgarish qonuniga asosan aylanish o‘qiga nisbatan ikkita kesim orasida oqayotgan suyuqlik massasi harakat miqdori momentining o‘zgarishi $M_2 - M_1$ tashqi kuchlar momentlari yig‘indisi ΣM ga teng bo‘ladi [16,32] (4.1,b va 4.2, b-rasmlar):

$$\sum M = M_2 - M_1 = \rho Q_t (V_{2i} R_2 - V_{1i} R_1) \quad (4.29)$$

bu yerda: Q_t – ishchi g‘ildirakning nazariy suyuqlik uzatishi;

Ushbu (4.29) tenglamani har ikki tomonini ω burchak tezligiga ko‘paytirib, ko‘paytma $\sum M \cdot \omega = N_f$ ya’ni ishchi g‘ildirakning suyuqlikka beradigan foydali quvvatini topishimiz mumkin:

$$\sum M \omega = N_f = \rho g Q_t H_{t\infty}; \quad (4.30)$$

$H_{t\infty}$ – kuraklar soni cheksiz bo‘lgan ishchi g‘ildirakning nazariy bosimi.

Yuqoridagi (4.29) va (4.30) ifodalardan quyidagi formulani hosil qilamiz:

$$\rho Q_t \omega (V_2 R_2 - V_{1U} R_1) = \rho g Q_t H_{\infty}. \quad (4.31)$$

Ushbu ifodadan $\omega \cdot R = u$ va $V_u = V \cdot \cos \alpha$ tengliklarini e’tiborga olib, nasosning nazariy bosim tenglamasini hosil qilamiz:

$$H_{t\infty} = \frac{u_2 V_2 \cos \alpha_2 - u_1 V_1 \cos \alpha_1}{g} \quad (4.32)$$

Ba'zi hollarda $\Gamma = 2\pi RV \cdot \cos \alpha$ - sirkulyatsiya tushunchasi orqali tenglama quyidagicha ifodalanadi:

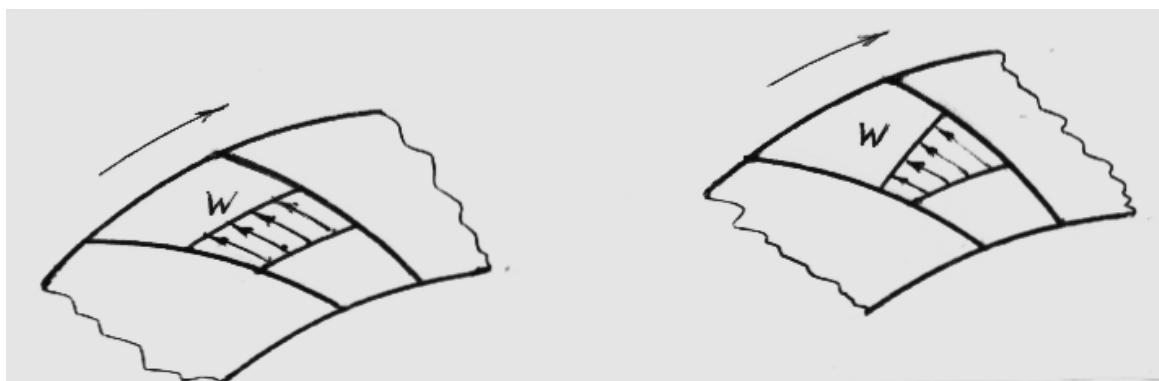
$$H_{\infty} = \frac{\omega}{g 2\pi} (\Gamma_2 - \Gamma_1). \quad (4.33)$$

Hosil bo'lgan (4.32) va (4.33) formulalar kurakli nasoslarning asosiy tenglamasi yoki Eyler tenglamasi deyiladi. Asosiy tenglama (4.22) ni taxlil qilish shuni ko'rsatadiki, nasosni ishchi g'ildiragi diametri D_2 va aylanish chastotasi n ni orttirish yo'li bilan yuqori bosimga erishish mumkin. Bundan taqari α_2 , burchakni kamaytirilsa ham bosim ortadi.

Suyuqlikni kuraklarga zarbsiz kirishi ta'minlansa yoki $\alpha_1 = 90^\circ$ holda g'ildirak kuraklari loyihalansa, nazariy bosim H_{∞} maksimal qiymatga teng bo'ladi:

$$H_{\infty} = \frac{u_2 V_2 \cos \alpha_2}{g} = \frac{u_2 V_{2u}}{g} \quad (4.34)$$

Yuqoridagi (4.32), (4.33) va (4.34) turli shakllarda ifodalangan Eyler tenglamasi nasosning energetik ko'rsatkichlari va ishchi g'ildirakdagi suyuqlik harakati shartlarini bog'lovchi amaliy ahamiyatga ega bo'lgan tenglama hisoblanadi.



4.4 – rasm. Ishchi g'ildirak kuraklari orasidagi oqimning nisbiy harakati:
a- kuraklar soni cheksiz; b-kuraklar soni cheklangan.

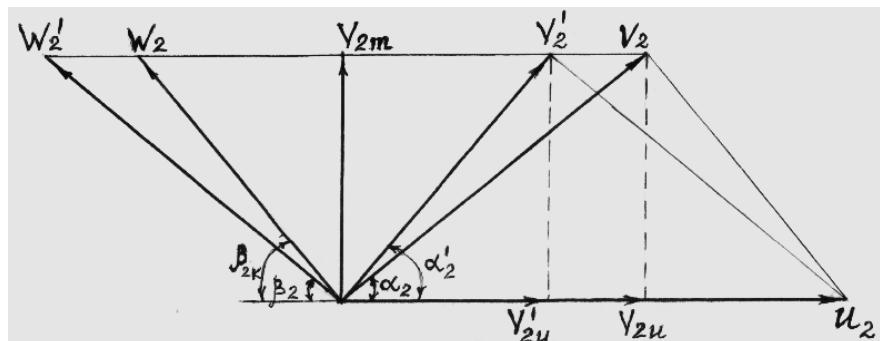
Kuraklari soni cheklangan ishchi g‘ildirakdagи suyuqlik harakati kuzatilsa, soddalashtirilgan oqimchali harakat emas, balki oqimning uyurmali harakati mavjud bo‘ladi. Kuraklarning old devoridagi nisbiy tezlik orqa devoridagi nisbiy tezlikka nisbatan kam bo‘ladi, bosim esa aksincha (4.4-rasm). Ana shu farq hisobiga kuraklarning suyuqlik oqimiga ta’sir kuchi paydo bo‘ladi. Ishchi g‘ildirak kuraklari soni cheklangan holda nisbiy tezlik W_2 o‘z yo‘nalishini o‘zgartiradi va mos ravishda V_2 hamda V_{2u} tezliklar qiymatlari ham o‘zgaradi (4.5-rasm).

Kuraklar soni cheklangan nasos nazariy bosimi quyidagicha topiladi.

$$H_t = \chi H_{t\infty} \quad (4.35)$$

$\chi = \frac{V_{2u}^1}{V_{2u}}$ - sirkulyatsiya koefitsienti deb atalib, uning qiymati kuraklar soni, ularning

shakli, suyuqliki holati va R_1 hamda R_2 radiuslarga bog‘liq bo‘ladi [9,27].



4.5-rasm. Kuraklar soni cheklanganda ishchi g‘ildirak tezliklar parallelogramining o‘zgarishi.

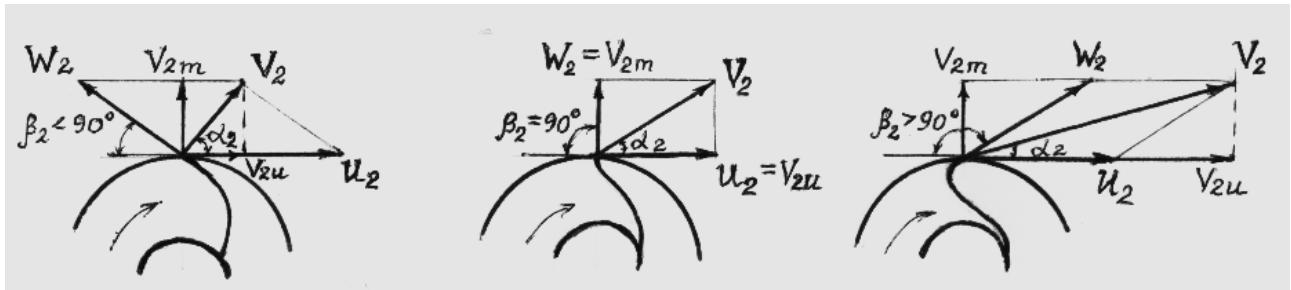
Markazdan qochma nasos ishchi g‘ildiragi kuraklarining egilishini nasosning bosimiga bog‘liqligini taxlil qilamiz.

Tezliklar uchburchaklaridan $V_{2u} = u_2 - W_2 \cos \beta_2$ tengligini aniqlaymiz va bu qiymatni (4.34) formulaga qo‘yib, quyidagi ifoda shakliga keltiramiz:

$$H_t = \frac{u_2^2}{g} \left(1 - \frac{W_2}{u_2} \cos \beta_2 \right) \quad (4.36)$$

Kuraklarning egilganligini β_2 burchak orqali taxlil etish mumkin ya’ni $\beta_2 < 90^\circ$ (orqa tomonga egilgan), $\beta_2 = 90^\circ$ (radial) va $\beta_2 > 90^\circ$ (old tomonga egilgan) (4.6-rasm):

1) kuraklari ishchi g‘ildirak aylanishiga teskari egilgan holda $\beta_2 < 90^\circ$ va $\cos \beta_2 > 0$ qiymatga teng bo‘ladi (4.6,b-rasm). Bunda (4.36) formuladan $H_t < \frac{u^2}{g}$ ifodani hosil qilamiz.



4.6-rasm. Kuraklarning egilishini turli holatlari.

2) kuraklari ishchi g‘ildirak aylanish tomoniga egilgan holda $\beta_2 > 90^\circ$ va $\cos \beta_2 < 0$ qiymatga teng bo‘ladi. Yuqoridagi (4.36) ifodadan $H_t > \frac{u^2}{g}$ qiymatga ega bo‘lamiz.

3) kuraklari ishchi g‘ildirak radiusi bo‘yicha yo‘nalgan holda $\beta_2 = 90^\circ$ va $\cos \beta_2 = 0$ Demak (4.36) formuladan nasosning bosimi teng: $H_t = \frac{u^2}{g}$ qiymati hosil bo‘ladi. Demak, markazdan qochma nasosning bosimi kuraklar old tomonga egilgan holda ($\beta_2 > 90^\circ$) katta qiymatga, orqa tomonga egilganda esa ($\beta_2 < 90^\circ$) kichik qiymatga ega bo‘ladi. Lekin β_2 burchakning qiymati ortgan sari katta miqdordagi kinetik energiyani potensial energiyaga (ya’ni dinamik bosimini statik bosimga) aylatirish jarayoni gidravlik yo‘qotishlarni ortishiga va nasosning FIK kamayishiga sabab bo‘ladi. Shuning uchun amaliyotda markazdan qochma nasoslar ishchi g‘ildiragi kuraklari orqa tomonga egilgan ($\beta_2 < 90^\circ$) holda tayyorlanadi va tezliklar uchburchaklari burchaklari. $\alpha_1 = 90^\circ, \beta_1 = 25\dots30^\circ, \alpha_2 = 8\dots12^\circ, \beta_2 = 15\dots40^\circ$ qabul qilinadi.

4.3. Nasoslarning ichki energiya yo‘qotishlari

Nasosning ish jarayonida uch xil energiya yo‘qotishlari sodir bo‘ladi: gidravlik yo‘qotish, hajmiy yo‘qotish va mexanik yo‘qotish.

1.Gidravlik yo‘qotishlar gidravlik FIK orqali baholanadi:

$$\eta_r = \frac{H}{H_t} = \frac{H}{H + h_{nas}}, \quad (4.37)$$

bu yerda: H - nasosning haqiqiy bosimi; h_{nas} - nasosning ichki gidravlik energiya yo‘qotishlari yig‘indisi.

Yuqoridagi (4.35) va (4.37) ifodalardan foydalanib, nasosning haqiqiy bosimi aniqlanishi mumkin:

$$H = \eta_r H_t = \chi \cdot \eta_r \cdot H_{t\infty}, \quad (4.37)$$

2.Mexanik yo‘qotishlar mexanik FIK bilan baholanadi:

$$\eta_{mex} = \frac{N - N_{mex}}{N} = \frac{N_i}{N}, \quad (4.38)$$

bu yerda: N - valdagи quvvat; N_{mex} - ishchi g‘ildirak gardishining suyuqlik bilan ishqalanishi, podshipnik va salniklardagi ishqalanishlar hisobiga mexanik yo‘qotishlarga sarf bo‘ladigan quvvat; N_i - indikator quvvat ($N_i = \gamma \cdot Q_t H_t / 102$) yuqoridagi η_r va η_{mex} koeffitsentlari nasosning konstruksiyasi sifatli tayyorlanganligini belgilovchi qiymatlaridir.

3.Hajmiy yo‘qotishlar hajmiy FIK orqali baholandi va nasosning zichlanganlik darajasini belgilaydi:

$$\eta_{xaxc} = \frac{Q}{Q_t} = \frac{Q}{Q - q} \quad (4.40)$$

qaysiki, q – nasosning zichlagich va salniklaridagi oqimchalar.

Demak, nasosning haqiyqiy suv uzatishi:

$$Q = \eta_{xaxc} Q_t \quad (4.41)$$

Zichlagich qismidagi tirqishdan o‘tadigan oqimcha $q = \mu \cdot F \sqrt{2g\Delta H}$ formula bilan aniqlanadi. Nasosning η_G , η_{xaj} va η_{mex} FIKlari qiymatlarining aniq miqdorlarini hisoblab topishning iloji yo‘qligi sababli tajribalar asosida markazdan qochma nasoslarning hisobiy ish tartiblari uchun quyidagi empirik formulalardan foydalanib aniqlash tavsiya etiladi:

$$\eta_G = 0,7 + 0,0835 \log D; \quad (4.42)$$

$$\eta_{xaj} = \frac{1}{1 + 0,68n_s^{-2/3}}; \quad (4.43)$$

$$\eta_{mex} = \frac{0,97}{1 + 820n_s^{-2}}. \quad (4.44)$$

Zamonaviy markazdan qochma nasoslar uchun: $\eta_G = 0,90...0,92$, $\eta_{xaj} = 0,96...0,99$, $\eta_{mex} = 0,94...0,97$ ga teng bo‘lib, to‘la FIK quyidagicha aniqlanadi:

$$\eta = \eta_G \cdot \eta_{xaj} \cdot \eta_{mex} = \frac{H}{H_t} \cdot \frac{Q}{Q_t} \cdot \frac{N_i}{N} = \frac{9,81 \cdot QH}{N_i} \cdot \frac{N_i}{N}$$

bu yerda: $N_i=9,81 \cdot Q_t \cdot H_t$ ga teng. U holda:

$$\eta = \frac{9,81 \cdot QH}{N} = \frac{N_\phi}{N} \quad (4.45)$$

Demak nasosning to‘la FIK har uchala FIKlari ko‘paytmasiga teng bo‘lib, foydali quvvatni valdag'i quvvatga nisbati bilan aniqlanadi.

4.4. Nasoslarning o‘xshashlik qonuniyatları va ularni andozlash

Texnikada biror yangi qurilmani yaratish uchun laboratoriyyada uni kichraytirilgan modeli (andozasi) yordamida tajriba o‘tkaziladi. Andozani yasash va undan olingan sinov natijalarini asliga ko‘chirish uchun ular o‘rtasidagi hodisalarни o‘zaro bog‘lovchi o‘xshashlik qonuniyatlaridan foydalilanadi. Ikkita tekisliklarning bir-biriga mos tushuvchi nuqtalaridagi o‘xshash miqdorlari

nisbatlari bir xil bo‘lgan fizik hodisalar o‘xhashish hodisalar deyiladi. Gidrodinamik hodisalarni andozalash geometrik, kinematik va dinamik o‘xhashliklar asosida olib boriladi.

Har qanday bir ismli geometrik o‘lchamlari nisbatlari bir xil qiymatga ega ikkita nasos geometrik o‘xhashish deyiladi ya’ni:

$$\frac{D_{2,ad}}{D_{2,an}} = \frac{D_{o,as}}{D_{o,an}} = \frac{B_{2,as}}{B_{2,an}} = \frac{\ell_{as}}{\ell_{an}} = i_D = const \quad (4.46)$$

bu yerda: $B_{2,as}, D_{o,as}, V_{2,as}, \ell_{as}$ - asl nusxadagi nasosning o‘lchamlari; $D_{2,an}, D_{o,an}, V_{2,an}, \ell_{an}$ – andoza nasos o‘lchamlari.

Andoza va asl nusxa nasoslarning tezliklari uchburchagidagi har qanday bir ismli tezliklarni nisbati o‘zgarmas va vektorlar orasidagi α burchaklari va β burchaklari teng bo‘lsa, mashinalar kinematik o‘xhashish deyiladi, ya’ni:

$$\alpha_{1as} = \alpha_{1an}; \quad \alpha_{2as} = \alpha_{2an}; \quad \beta_{1as} = \beta_{1an}; \quad \beta_{2as} = \beta_{2an}; \quad (4.47)$$

$$\frac{V_{1as}}{V_{1an}} = \frac{V_{2as}}{V_{2an}} = \frac{W_{2as}}{W_{2an}} = \frac{u_{1as}}{u_{1an}} = \frac{u_{2as}}{u_{2an}} = \frac{60\varDelta_{2as}n_{as}}{60\varDelta_{2an}n_{an}} = i_D \cdot i_n = const; \quad (4.48)$$

$$\text{bu yerda: } i_n = \frac{n_{as}}{n_{an}}; \quad i_D = \frac{D_{as}}{D_{an}}; \quad (4.49)$$

Dinamik o‘xhashlik shartlari geometrik va kinematik o‘xhashish bo‘lgan mashinalarning o‘xhashish nuqtalaridagi inersiya kuchlarining ishqalish yoki gravitatsion kuchlarga nisbatlari tengliklari bilan belgilanadi. Bu esa odatda Reynolds Re, Frud Fr va Struxal Sh soni kabi o‘xhashlik kriteriyalarning tengligi bilan ifodalanadi:

$$Re_{as} = Re_{an}; \quad Fr_{as} = Fr_{an}; \quad Sh_{as} = Sh_{an} \quad (4.50)$$

Kurakli nasoslarda kinematik o‘xhashlik shartlari bajarilsa, Frud va Struxal sonlari tengligi saqlanadi. Reynolds soni suyuqlikni yopishqoqligiga bog‘liq bo‘lganligi uchun suv uzatuvchi nasoslarda uni hisobga olinmaydi. Shunday qilib suv uzatuvchi kurakli nasoslar uchun geometrik va kinematik

o‘xshashlik qonuniyatlari bajarilishi etarli bo‘ladi.

Odatda kurakli nasoslarni o‘xshashlik nazariyasida o‘lchamsiz kriteriyalar sifatida mashinalar ish faoliyatini belgilovchi Q, H va N kabi miqdorlarning nisbatlari qabul qilinadi. Ikkita geometrik o‘xshash nasos kinematik o‘xshash ish tartiblarida ishlayotgan bo‘lsin. Agar hajmiy FIKlari $\eta_{x,as}=\eta_{x,an}$ deb qabul qilinsa, ularning suv uzatishlari Q_{as} va Q_{an} nisbatlari quyidagicha yoziladi:

$$\frac{Q_{as}}{Q_{an}} = \frac{\eta_{x,as} D_{2,as} \epsilon_{2,as} V_{2m,as}}{\eta_{x,an} D_{2an} \epsilon_{2an} V_{2m,an}} = i_D \cdot i_D \cdot i_D \cdot i_n;$$

$$\frac{Q_{as}}{Q_{an}} = i_D^3 \cdot i_n; \quad (4.51)$$

$$\frac{Q_{as}}{D_{as}^3 n_{as}} = \frac{Q_{an}}{D_{an}^3 n_{an}} = \frac{Q}{D^3 \cdot n} = const \quad (4.52)$$

Agar gidravlik FIK $\eta_{g,as}=\eta_{g,an}$ bo‘lsa, o‘xshash nasoslarning bosimlari H_{as} va H_{an} nisbatlari quyidagicha ifodalanadi:

$$\frac{H_{as}}{H_{an}} = \frac{u_{2as} \cdot V_{2u,as} \cdot g \cdot \eta_{\Gamma,as}}{u_{2,an} \cdot V_{2u,an} \cdot g \cdot \eta_{\Gamma,an}} = i_D \cdot i_D \cdot i_n \cdot i_n;$$

$$\frac{H_{as}}{H_{an}} = i_D^2 \cdot i_D^2; \quad (4.53)$$

$$\frac{H_{as} \cdot g}{D_{as}^2 n_{as}^2} = \frac{H_{an} \cdot g}{D_{an}^2 n_{an}^2} = \frac{H \cdot g}{D^2 \cdot n^2} = const. \quad (4.54)$$

O‘xshash ish tartiblarda ishlayotgan geometrik o‘xshash nasoslarning quvvatlari N_{as} va N_{an} nisbatlari ($\eta_{as}=\eta_{an}$ teng bo‘lgani holda) quyidagicha bo‘ladi:

$$\frac{N_{as}}{N_{an}} = \frac{Q_{as} H_{as}}{Q_{an} H_{an}} = i_D^5 \cdot i_n^3 \quad (4.55)$$

$$\frac{N}{D^5 n^3} = const \quad (4.56)$$

Yuqoridagi (4.51) va (4.53) ifodalarni birgalikda yechib, andozalash masshtablari i_D va i_n qiymatlari topiladi:

$$i_D = \sqrt{\frac{Q_{as}}{Q_{an}}} \cdot \sqrt[4]{\frac{H_{an}}{H_{ac}}}; \quad (4.57)$$

$$i_n = \sqrt{\frac{Q_{an}}{Q_{ac}}} \cdot \sqrt[4]{\left(\frac{H_{as}}{H_{an}}\right)^3} \quad (4.58)$$

O‘xshashlik kriteriyalarini keltirib chiqarishda nasoslarning FIKlari teng ya’ni andozalash masshtabiga bog‘liq emas deb qabul qilingan edi. Aslida esa andozalash masshtabi FIKga bog‘liq bo‘lib, uni hisoblash uchun amaliyotda Modi formulasidan foydalaniлади:

$$\eta_{as} = 1 - (1 - \eta_{an}) \cdot i_D^{-0,45} \cdot i_n^{-0,2} \quad (4.59)$$

Xususiy hollarda, agar asl nusxa va andoza nasoslarning aylanish chastotalari teng ($n_{as} = n_{an}$) yoki bir nasosni o‘zida ($D_{2,as} = D_{2,an}$) aylanish chastotalari o‘zgarsa, andozalash shartlari quyidagicha bo‘лади:

$$\frac{Q}{D^3} = const; \quad \frac{H}{D^2} = const; \quad \frac{N}{D^5} = const; \quad (4.60)$$

$$\frac{Q}{n} = const; \quad \frac{H}{n^2} = const; \quad \frac{N}{n^3} = const;$$

$$\text{yoki } \frac{Q_1}{Q} = \frac{n_1}{n}; \quad \frac{H_1}{H} = \left(\frac{n_1}{n}\right)^2; \quad \frac{N_1}{N} = \left(\frac{n_1}{n}\right)^3; \quad (4.61)$$

Oxirgi (4.61) ifodalar dinamik o‘xshashlik formulalari deyiladi.

Chiqarilgan qonuniyatlar kurakli nasoslarni loyihalash, sinash va foydalanishda keng qo‘llaniladi. O‘xshashlik qonuniyatları kichik andoza nasosning sinov natijalari asosida katta asl nusxa nasosning o‘lchamlari va xarakteristikasini keltirib chiqarish, nasoslarning xarakteristikasini bir aylanish chastotasidan boshqasiga qayta hisoblash, talab qilinadigan xarakteristikalaridagi yuqori FIKli nasosni loyihalash va boshqa shu kabi imkoniyatlarni beradi.

4.5. Nasoslarning tezkorlik koeffitsienti

Tezkorlik koeffitsienti n_s kurakli nasoslarni suyuqlikka bergan energiyasi baholash va ularni bir-biriga solishtirishga imkon beradi.

Nasos ishchi g'ildiragining solishtirma aylanish chastotasi yoki tezkorlik koeffitsienti deb, ko'rيلayotgan nasosning ishchi g'ildiragiga geometrik o'xhash bo'lган, faraz qilinayotgan yangi andoza nasosning ishchi g'ildiragi aylanish chastotasiga aytildi. Bunday andoza g'ildirakning o'lchamlari shunday tanlanadiki, bosimi $H_{an}=1m$, suv uzatishi $Q_{an}=75 l/s$ bo'lгanda, suyuqlikka bir ot kuchi $N_{an}=1ot.k.$ quvvat bera olishi imkoniyatiga ega bo'ladi.

Yuqoridagi (4.58) formulaga $Q_{an}=0,075 m^3/s$, $H_{an}=1m$, qiymatlarini qo'yib, solishtirma aylanish chastotasini aniqlaymiz:

$$n_{an} = n_s = n \sqrt{\frac{Q}{Q_{an}}} \sqrt[4]{\left(\frac{H_{an}}{H}\right)^3};$$

$$n_s = \frac{3,65n\sqrt{Q}}{H^{3/4}}; \quad (4.62)$$

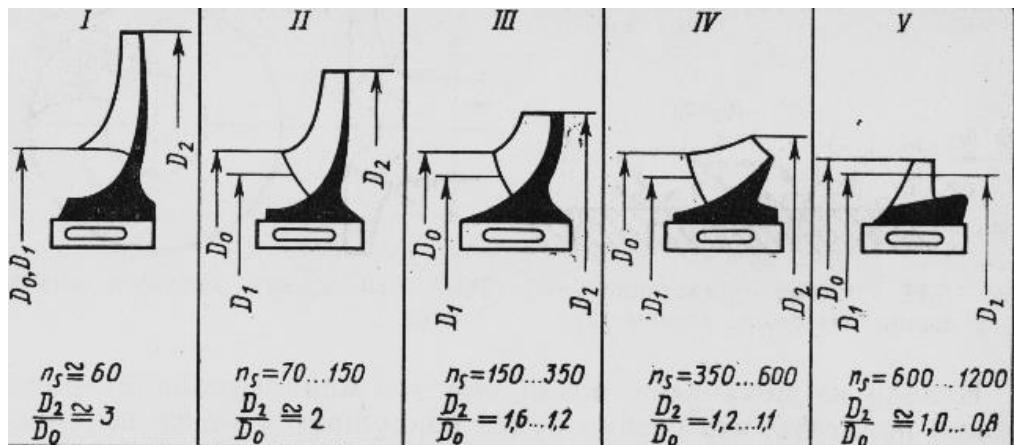
Bu formula bir tomonlama suyuqlik kiradigan bir g'ildirakli nasoslarning eng qulay ish tartiblari uchun to'g'ridir. Ikki tomonlama suyuqlik kiradigan va ko'p g'ildirakli nasoslarning ish ko'rsatkichlarini hisobga olib, formulani quyidagicha umumiy ko'rinishda yozish mumkin:

$$n_s = \frac{3,65n\sqrt{Q/i_k}}{(H/i_p)^{3/4}}; \quad (4.63)$$

bu yerda: i_k - ishchi g'ildirakka kirish tomonlari soni; i_p - pog'onalar soni

Tezkorlik koeffitsienti n_s nasosning uchta asosiy ish ko'rsatkichini o'z ichiga oluvchi universal kriteriyadir. Ushbu tezkorlik koeffitsienti nasos turini to'la ifodalashi mumkin. Masalan, har-xil turdag'i tuzilishdagi va turli shakldagi oqimli qismlarga ega bo'lган, lekin n_s qiymati teng nasoslarning ko'p xossalari bir-biriga yaqin bo'ladi. Tezkorligi yuqori ($n_s=400\dots800$) bo'lган nasoslarning o'lchamlari va og'irligi kam bo'ladi, lekin kichik bosim hosil qiladi va suv

uzatishi ko‘proqdir. Hamma o‘xshash bo‘lgan nasoslarning n_s koeffitsienti bir xil qiymatga teng, lekin hamma hollarda n_s qiymati teng nasoslar o‘xshash bo‘lavermaydi.



4.7-rasm. Tezkorlik koeffitsienti bo‘yicha nasoslarning ishchi g‘ildiragi shaklari:
I, II, III - markazdan qochma nasoslar (mos ravishda: sekinyurar, o‘rtacha, tezkor);
IV - o‘qiy nasoslar; V- diagonal nasoslar.

Tezkorlik koeffitsienti miqdoriga qarab, nasoslarning ishchi g‘ildiragi shakli va o‘lchamlari o‘zgarib boradi hamda ularni sekinyurar, o‘rtacha, tezkor markazdan qochma, o‘qiy va diagonal nasoslar guruhiiga bo‘lish mumkin (4.7-rasm).

4.6. Nasoslardagi kavitatsiya hodisasi va ularning joiz so‘rish balandligi

Kavitatsiyaning hosil bo‘lishi. Kavitatsiya deb, suyuqlik oqimi biror nuqtasida bosimning keskinlik (kritik) miqdorigacha ya’ni uning to‘yingan bug‘lari (elastik) bosimi darajasiga pasayishi natijasida oqimning uzlusizlik xususiyati buzilishiga aytildi. Bu jarayon suyuqliqda gazlar va bug‘lar bilan to‘lgan kavitations pufakchalar hosil bo‘lishga sabab bo‘ladi.

Kurakli nasoslarda kavitatsiya pufakchalari ishchi g‘ildiraklarning suyuqlik oqimi bosimi kritik miqdorigacha pasayadigan sirtlari yonida hosil bo‘ladi va ular oqim bilan katta bosimli qismlarga harakat qiladi. Yuqori bosim ta’sirida pufakcha ichidagi bug‘lar suyuqlikka aylanadi ya’ni

kondensatsiyalanadi. Hosil bo‘lgan pufakchadagi bo‘shliqqa har tomondan suyuqlik zarrachalarining katta tezlikda intilishi natijasida ularning to‘qnashishi va bir necha ming atmosfera miqdoridagi bosim ortishi yuz beradi ya’ni pufakcha yoriladi. Buning oqibatida katta tezlikka ega bo‘lgan va metall sirtlariga zarba beruvchi mikro - oqimcha yuzaga keladi. Mikro - oqimchaning tezligi shu darajada yuqori bo‘ladiki, bu joyda suyuqlikning "kummulyativ" ya’ni qattiq jism xususiyatiga ega bo‘ladigan holati vujudga keladi va metall sirtlarni yemiradi.

Kavitsiyaning rivojlanishi nasoslarning Q, H, N va η kabi ko‘rsatkichlarni pasayishga olib keladi, ularda shovqin, qars-qurs ovozlar va qaltirash vujudga keladi.

Kurakli nasoslarda kavitsiyaning hosil bo‘lishiga olib keluvchi bosimni pasayish sabablari quyidagilar:

- a) suyuqlik uzatishi Q-ni ko‘payishi natijasida W nisbiy tezlikni ortishi;
- b) nasosning ichki tuzilishi mukammal emasligi oqibatida suyuqlik oqimida uyurmalar va sirtdan ajralishlar hosil bo‘lishi;
- v) nasosning geodezik so‘rish balandligi h_s va so‘rish tarmog‘ining gidravlik qarshiligi ortishi;
- g) barometrik bosimni kamayishi hamda suyuqlik haroratini ortishi.

Nasosning joiz so‘rish balandligi va kavitsiya zahirasi. Nasosning so‘rish balandligini aniqlash uchun 48 - rasmda keltirilgan tasvirdan foydalanib, O-O tenglashtirish tekisligiga nisbatan 1-1 va 2-2 kesimlar uchun Bernulli tenglamasi tuzamiz:

$$\frac{P_a}{\gamma} + \frac{V_{n.c}^2}{2g} = \frac{P_s}{\gamma} + \frac{V_s^2}{2g} + h_s + \sum h_{ws}, \quad (4.64)$$

bu yerda: $\frac{P_a}{\gamma}$ - atmosfera bosimi (m); $\frac{P_s}{\gamma}$ - nasosga kirishdagi absolyut bosim (m);

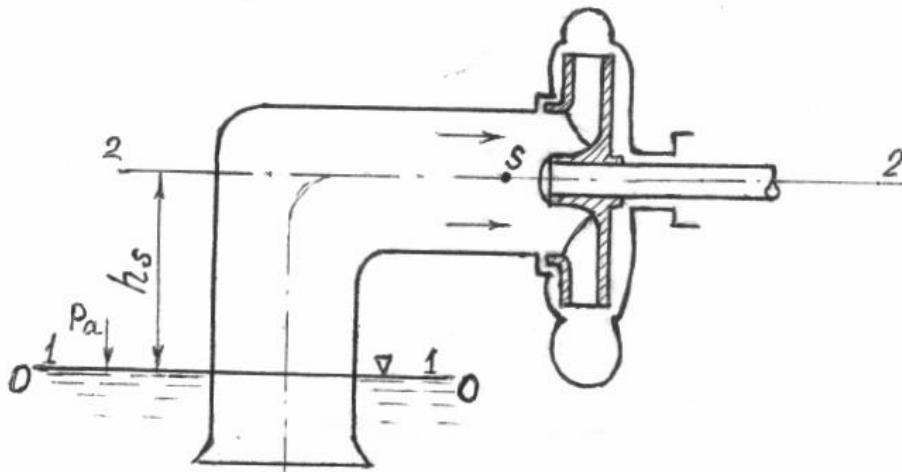
V_s - nasosga kirishdagi oqimning tezligi, m/s; $\sum h_{ws}$ - so‘rish tormog‘idagi gidravlik qarshiliklar yig‘indisi (m); h_s – geodezik so‘rish balandligi (m).

Agar pastki sathdagi suvning tezligi $V_{n.s} = O$ bo‘lsa, nasosning kirish S nuqtasidagi absolyut bosim quyidagi ifoda bilan topiladi:

$$\frac{P_s}{\gamma} = \frac{P_a}{\gamma} - \frac{V_s^2}{2g} - h_s - \sum h_{ws};$$

Yuqoridagi (4.64) ifodadan nasosning geodezik so‘rish balandligi h_s ni aniqlash mumkin:

$$h_s = \frac{P_a}{\gamma} - \frac{P_s}{\gamma} - \frac{V_s^2}{2g} - \sum h_{ws}; \quad (4.65)$$



4.8 –rasm. Nasosning so‘rish balandligini aniqlash tasviri.

Nasosga kirish nuqtasida bosim to‘yingan bug‘lar bosimidan kam ($P_s \leq P_{bug'}$) bo‘lsa, kavitatsiya boshlanadi. Bu holda eng katta geodezik so‘rish balandligi quyidagicha ifodalanadi:

$$h_{s,max} \leq \frac{P_a}{\gamma} - \frac{P_{bug'}}{\gamma} - \frac{V_s^2}{2g} - \sum h_{ws} \quad (4.66)$$

$R_a/\gamma = H_a$ va $P_{bug'}/\gamma = h_{bug'}$ deb belgilab, (4.66) ifodani qo‘yidagi ko‘rinishga keltiramiz:

$$h_{s,max} \leq H_a - h_{bug'} - \frac{V_s^2}{2g} - \sum h_{ws}; \quad (4.67)$$

Geodezik so‘rish balandligi h_s nasos stansiyalari qurilishida asosiy ko‘rsatkich hisoblanadi. Lekin h_s orqali kavitatsiyaning rivojlanish darajasi aniqlab bo‘lmaydi. Shu sababli nasoslarning kavitsion xossalalarini solishtirish va joiz so‘rish balandligini tanlash maqsadida maxsus kavitsiya zahirasi (Δh) deb

ataladigan mezondan foydalaniladi.

Kavitsiya zahirasi Δh suyuqlikni nasosga kirishdagi to‘la solishtirma energiyasini (E_{kir}) uning to‘yingan bug‘lar bosimi energiyasidan ($E_{bug'}$) qancha ortiqchaligini ko‘rsatadi:

$$\Delta h = E_{kir} - E_{bug'} \quad (4.68)$$

yoki

$$\Delta h = \frac{P_s}{\gamma} + \frac{V_s^2}{2g} - \frac{P_{bug'}}{\gamma}; \quad (4.69)$$

Yuqoridagi (1.13) formuladagi P_s / γ qiymatini (4.69) ifodaga qo‘yib, quyidagilarni hosil qilamiz:

$$\Delta h = \frac{P_a}{\gamma} - \frac{V_s^2}{2g} - h_s - \sum h_{ws} + \frac{V_s^2}{2g} - \frac{P_{bug'}}{\gamma};$$

$$\Delta h = H_a - h_{bug'} - h_s - \sum h_{ws} \quad (4.70)$$

$$h_s = H_a - h_{bug'} - \Delta h - \sum h_{ws} \quad (4.71)$$

Ushbu (4.71) formulani (1.24) ifodaga qo‘yib, vakummetrik so‘rish balandligini aniqlaymiz:

$$H_{vak} = H_a - h_{bug'} - \Delta h + \frac{V_s^2}{2g}, \quad (4.72)$$

Nasos kavitsiyasiz ishlashi uchun Δh kavitsiya zaxirasini joiz kavitsiya zahirasidan katta qiymati $\Delta h \geq \Delta h_j$ olinadi. U holda yuqoridagi formulalar quyidagicha ifodalandi:

$$H_{vak}^J \leq H_a - h_{bug'} - \Delta h_J + \frac{V_s^2}{2g}; \quad (4.73)$$

$$h_{s.J} \leq H_a - h_{bug'} - \Delta h_J - \sum h_{ws}; \quad (4.74)$$

$$h_{s.J} \leq H_{vak}^J - \sum h_{ws} - \frac{V_s^2}{2g}. \quad (4.75)$$

Joiz kavitsiya zahirasi quyidagicha aniqlanadi:

$$\Delta h_j = K \cdot \Delta h_{kr} \quad (4.76)$$

bu yerda: K -zahira koeffitsienti bo‘lib, uning qiymati Δh_{kr} va nasosning ish tartibi

asosida taxminiy qabul qilinadi ($K=1,1\dots1,5$); Δh_{kr} - kritik kavitsiya zahirasi;

Nazariy jihatdan Δh_{kr} qiymati quyidagi formula bilan topiladi:

$$\Delta h_{kr} = \Delta h_{\min} = \xi_{kr} \frac{W_1^2}{2g} - \alpha \frac{V_1^2}{2g} \quad (4.77)$$

bu yerda: W_1 va V_1 -kuraklarga kirishdagi oqimning nisbiy va absolyut tezliklari; ξ_{kp} va α -nasosning kirish qismi detallarga bog'liq koeffitsientlar bo'lib, nasoslarning optimal ish tartiboti uchun ya'ni $Q=Q_{onm}$ bo'lganda, $\xi_{kp}=0,2\dots0,3$; $\alpha=1\dots1,2$ qabul qilinadi.

Nasoslarning nooptimal boshqa ish tartiblari ($Q_{\min} < Q_{onm} < Q_{\max}$) uchun Δh_{kr} qiymati tajriba o'tkazib quriladigan xususiy kavitsion xarakteristikalaridan tanlab olinadi (4.9-rasm). Xususiy kavitsion xarakteristikalarini tuzish uchun aylanish chastotasi $n=const$ bo'lganda, nasosning uch xil ish tartibotida ($Q_{\min} < Q_{onm} < Q_{\max}$) sinov o'tkaziladi va $\Delta h=f(H)$ grafiklari quriladi. Xususiy kavitsion xarakteristikadagi bosimning 2 % pasayish nuqtasiga to'g'ri keluvchi Δh qiymati kritik kavitsion zahirasi deb qabul qilinadi (3.9-rasm).

Kritik kavitsiya zahirasi Δh_{kr} qiymatini aniqlash uchun S.S.Rudnev quyidagi formulani tavsiya etgan:

$$\Delta h_{kr} = 10 \cdot \left(\frac{n\sqrt{Q}}{C} \right)^{4/3} \quad (4.78)$$

bu yerda: C-tezkorlik kavitsiya koeffitsienti o'zgarmas bo'lib, uning qiymati tezkorlik koeffitsienti n_s ga bog'liq ravishda adabiyotlarda keltiriladi.

Koeffitsient C turli kurakli nasoslar uchun juda oz miqdorga o'zgaradi, o'xshash nasoslar uchun esa o'zgarmas qiymatga teng. Yaxshi kavitsion xususiyatga ega bo'lgan nasoslarning optimal ish tartiblarida $C=900\dots1100$, yuqori kavitsion xususiyatlari nasoslarda $C=1300\dots1500$ ga teng bo'ladi. Shunday qilib tezkorlik kavitsiya koeffitsienti kritik kavitsiya zaxirasi Δh_{kr} qiymatini aniqlashdan tashqari, nasoslarning kavitsion xususiyatini baholash imkoniyatini ham beradi.

Ba’zida tajriba natijalari bo‘limgan hollarda amaliyotda joiz kavitsiya zahirasi Δh_j qiymatini topish uchun D.Tom kavitsiya koeffitsientidan (σ) ham foydalaniadi, ya’ni:

$$\Delta h_j = \sigma \cdot H \quad (4.79)$$

Kavitsiya koeffitsientini σ quyidagi empirik formula bilan topiladi:

$$\sigma = \frac{n_s^{4/3}}{A}, \quad (4.80)$$

A-nasosning tuzilishiga bog‘liq koeffitsient bo‘lib, S.S.Rudnev tavsiyasiga asosan, $n_s=110$ bo‘lganda, $A=4700$ va $n_s=180$ bo‘lganda, $A=6300$ qabul qilinadi.

Nasoslarning kavitsion ko‘rsatkichlari uchun o‘xshashlik qonuniyatlarini saqlanadi. Joiz vakkummetrik so‘rish balandligi va joiz kavitsiya zahirasi aylanish chastotasi o‘zgarishi bilan nasos bosimi singari quyidagi formulalar bilan qayta hisoblanadi:

$$H_{vak,1}^J = 10 - (10 - H_{vak}^J) \cdot \left(\frac{n_1}{n} \right)^2; \quad (4.81)$$

$$\Delta h_{j,1} = \Delta h_j \cdot \left(\frac{n_1}{n} \right)^2; \quad (4.82)$$

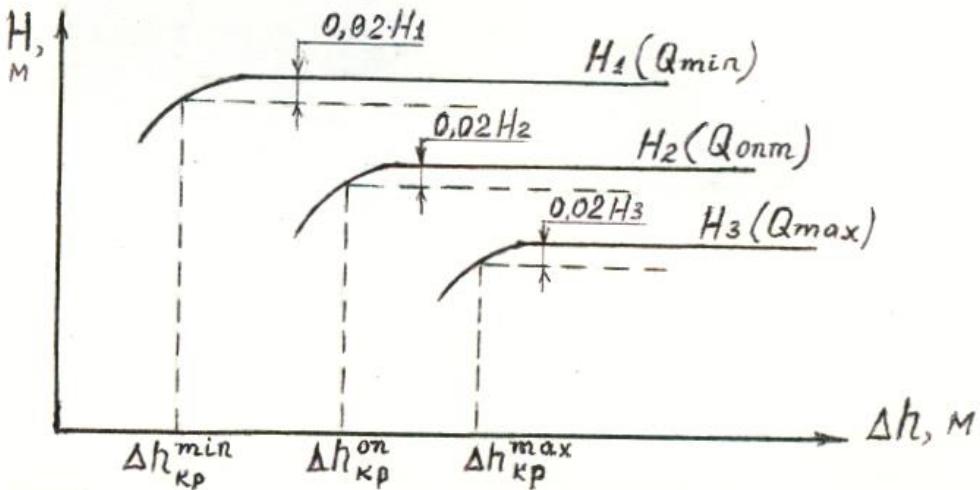
bu yerda: H_{vak}^J va Δh_j – nasosning dastlabki n aylanish chastotasi uchida joiz vakummetrik so‘rish balandligi va kavitsiya zahirasi, m; n va n_1 – dastlabki va yangi aylanish chastotasi, ay/min.

Nasoslarning zavod tomonidan tavsiya etiladigan xarakteristikalarida joiz vakkummetrik so‘rish balandligi H_{vak}^J yoki joiz kavitsiya zahirasi Δh_j qiymatlar beriladi va ular asosida (4.74) yoki (4.75) formula bilan nasosning geometrik (geoedezik) so‘rish balandligi $h_{s,j}$ aniqlanadi.

Yuqoridagi qiymati odatda dengiz sathidagi atmosfera bosimi ($H_a=10$ m) va sovuq suv ($t \leq 35^\circ\text{C}$) uchun beriladi. Joyning dengiz sathidan balandda va suvni harorati yuqori bo‘lishini e’tiborga olib, geodezik (geometrik) so‘rish balandligi topishda (4.75) formulaga aniqlik kiritiladi:

$$h_{s,J} = H_{vak}^J - \sum h_{ws} - \frac{V_s^2}{2g} - \frac{\nabla}{900} - h_{\text{obug}}, \quad (4.83)$$

bu yerda: ∇ – nasos o‘qining o‘rnatilish absolyut belgisi, m; h_{bug} – to‘yingan suv bug‘lari bosimi, m; h_{bug} – qiymati suvning haroratiga bog‘liq bo‘lib, adabiyotlarda beriladi.



4.9-rasm. Nasosning xususiy kavitatsion xarakteristikasi.

Nasos o‘qining dengiz sathiga nisbatan o‘rnatilish absolyut belgisi $\nabla N.O.$ quyidagicha aniqlanadi:

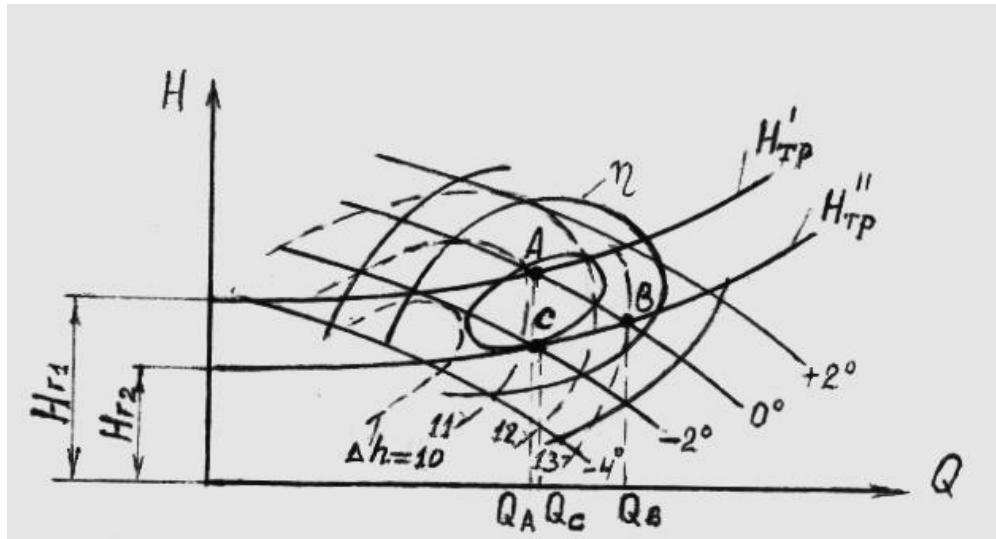
$$\nabla N.O. = \nabla PBSS_{min} + h_{s,j}, \quad (4.84)$$

bu yerda: $\nabla PBSS_{min}$ – pastki befdagi (manbadagi) suv sathining minimal absolyut belgisi, m.

Kavitsiyaga qarshi kurash choralar. Kavitsiya hodisasi nasoslarning ish tartibini buzishga va uning ishchi detallarini emirilishiga sabab bo‘lgani uchun quyidagi yo‘nalishlar bo‘yicha unga qarshi kurash choralar olib boriladi:

- a) konstruktiv tadbirlar, ya’ni detallari oqimning silliq harakatini ta’minlaydigan, tuzilishi mukammal nasoslar ishlab chiqarish;
- b) texnologik tadbirlar o‘z navbatida 2 xil yo‘nalishda amalga oshirilishi mumkin. Birinchisi detallarni yuzlariga toza ishlov berish bilan bog‘lik texnologik tadbirlar. Ikkinchisi esa kavitsiyaga chidamli metallar qo‘llash ya’ni detallarni kavitsiyaga chidamli zanglamaydigan po‘lat X9N11L, bronza,

lignofol va epozid smola asosida tayyorlanadigan polimer materiallardan tayyorlash yoki qoplash;



4.10-rasm. O‘qiy nasos universal. xarakteristikasida ish tartibini tanlash.

v) loyihalash tadbirlari ya’ni nasos stansiyalarini loyihalashda geodezik so‘rish balandligini (4.75) formula bilan to‘g‘ri aniqlash;

g) foydalanishdagi tadbirlar ham 3 xil yo‘nalishda olib boriladi. Birinchisi nasosning kavitsiya zahirasi kam Δh_{min} qiymatlaridagi ish tartibtini tanlab ishlatish (4.10-rasm). Ikkinchisi - so‘rish tarmog‘i yoki xas-cho‘p to‘suvchi panjarani ifloslanishiga va to‘silishiga yo‘l qo‘ymaslik. Uchinchisi - suvga turli xildagi polimer poroshoklar aralashtirilib, uning sirt tarangligin orttirish usuli bilan amalga oshiriladi.

4.1 – masala. Suv haydashi $Q=6\text{m}^3/\text{s}$, joiz kavitsiya zaxirasi $\Delta h_j=14 \text{ m}$ ga teng bo‘lgan 1200B-4,3/100(52B-11) belgidagi nasos sug‘orish tarmog‘iga suv chiqarishga mo‘ljallangan. Manbadagi suv sathining absolyut belgisi $\nabla PBSS_{min}=120 \text{ m}$ bo‘lgan holda nasos o‘qining o‘rnatalish belgisinin aniqlang.

Yechish: katta vertikal valli nasoslarga standart shakldagi so‘rish quvurlari o‘rnatalganligi sababli uning gidravlik qarshiligi kavitsion xarakteristikasida etiborga olinadi. Shuning uchun $\Sigma h_{ws}=0$ qabul qilinadi. Sug‘orish suvining harorati $t=20^\circ$ qabul qilnsa, $h_{bug^*}=0,24 \text{ m}$ ga teng.

Demak, (4.74) formuladan h_s qiymatini quyidagicha aniqlanadi:

$$h_{s,j} = H_a - h_{bug^*} - \Delta h_j - \Sigma h_{ws} = 10 - 0,24 - 14 = -4,24 \text{ m}$$

Nasos o‘qining o‘rnatilish absolyut belgisi $\nabla N.O' = \nabla PBSS_{min} + h_{s,j} = 120 - 4,24 = 115,76$ m.

4.2-masala. Markazdan qochma Д6300-80 (24НД_С) belgidagi nasos $Q_x = 1,5 \text{ m}^3/\text{s}$, harorati $t = 50^\circ\text{C}$ bo‘lgan suvni dengiz sathidan $\nabla 1440$ m balandda joylashgan suv manbasidan yuqoriga uzatishga mo‘ljallangan. Nasosning vakuummetrik so‘rish balandligi $H_{vak}^J = 3,8 \text{ m}$, so‘rg‘ichi diametri, $D_s = 800 \text{ mm}$ va so‘rish tarmog‘i gidravlik qarshiliklari yig‘indisi $\Sigma h_{ws} = 0,5 \text{ m}$ ga teng bo‘lsa, uning geodezik so‘rish balandligi va o‘qining o‘rnatilish belgisini aniqlang.

Yechish: nasos so‘rg‘ichidagi suvning tezligi

$$V_s = \frac{4Q_x}{\pi \cdot D_x^2} = \frac{4 \cdot 1,5}{3,14 \cdot 0,8^2} = 2,93 \text{ m/s}$$

Harorati $t = 50^\circ\text{C}$ teng suv uchun $h_{bug} = 1,25 \text{ m}$ ga tengligini e’tiborga olib, (4.83) formuladan geodezik so‘rish balandligini aniqlaymiz:

$$h_{s,j} = H_{vak}^J - \Sigma h_{ws} - \frac{V_s^2}{2g} - \frac{\nabla}{900} - h_{bug} = 3,8 - 0,5 - \frac{2,93^2}{19,62} - \frac{1440}{900} - 1,25 = 0$$

Demak, nasosning so‘rish balandligi nolga teng, lekin nasosni yurgizishdan avval suvga to‘ldirish zarurligini e’tiborga olib, $h_{s,j} = -0,5 \text{ m}$ qabul qilamiz. U holda nasos o‘qining o‘rnatish belgisi:

$$\nabla N.O' = \nabla PBSS_{min} + h_{s,j} = 1440 - 0,5 = 1339,5 \text{ m}$$

IV-bob bo‘yicha nazorat uchun savollar:

1. Kurakli nasoslarning ishchi g‘ildiragiga kirish va chiqishdagi tezliklar diagrammalari qanday tuziladi?
2. Markazdan qochma nasos ishchi g‘ildiragidan chiqishdagi aylanma, nisbiy, absoyut va merdional tezliklarni aniqlash formulalarini tushuntirib bering.
3. O‘qiy nasos nazariy suyuqlik uzatishi qanday aniqlanadi?
4. Kurakli nasoslarning nazariy bosim tenglamasini tushuntirib bering.
5. Ishchi g‘ildiragi kuraklari soni cheksiz va cheklangan markazdan qochma nasos nazariy bosimi qanday ifodalanadi?

6. Markazdan qochma nasoslarda ishchi g‘ildiragi kuraklarining egilish burchagi qanday holda tayyorlanadi?

7. Kurakli nasoslarning hajmiy gidravlik, mexanik va to‘la FIKlarini tushuntirib bering.

8. Kurakli nasoslarni andozalashda qaysi formulalardan foydalaniladi?

9. Qaysi hollarda dinamik o‘xshashlik formularari qo‘llaniladi? 10. Kurakli nasoslarning tezkorlik koeffitsientini aniqlash formulasini tushuntirib bering.

11. Tezkorlik koeffitsienti miqdori bo‘yicha kurakli nasoslar qanday guruhlanadi?

12. Kavitatsiya hodisasi deb nimaga aytildi?

13. Nasoslarning joiz geodezik so‘rish balandligi qanday aniqlanadi?

14. Kavitatsiya zahirasi deb nimaga aytildi va uning qiymati qanday aniqlanadi?

15. Nasosning joiz geodezik so‘rish balandligi joyning dengiz sathidan balandligiga suyuqlik turiga va uning haroratiga bog‘liq ravishda o‘zgaradimi?

V BOB. KURAKLI NASOSLARNING XARAKTERISTIKALARI VA ULARNING TURLI SHAROITLARDAGI ISH TARTIBLARI

5.1. Nasoslarning nazariy xarakteristikasi

Turli sharoitlarda nasoslardan maqsadga muvofik foydalanish uchun ularning ish faoliyati to‘g‘risidagi ma’lumotlar ya’ni xarakteristikalari beriladi. Nasosning xarakteristikasi deb, aylanish chastotasi n o‘zgarmas bo‘lganda, uning bosimi H , quvvati N , FIK η va joiz vakuummetrik so‘rish balandligi H_{vak}^J ko‘rsatkichlarini suyuqlik uzatishi Q bilan bog‘lanish grafiklariga aytildi. Yuqorida keltirilgan (4.34) L.Eyler tenglamasi nasosning nazariy xarakteristikasini tuzish imkoniyatini beradi. Ishchi g‘ildirak kuraklari sanoqli va ularga oqim zarbasiz kiradigan holda (ya’ni $\alpha_1=90^\circ$ bo‘lganda) nasosning bosimi

$$H_t = \frac{u_2 V_{2u}^1}{g}, \quad (5.1)$$

Soddallashtirish uchun $\beta_2=\beta_{2k}$ deb qabul qilib, 4.5-rasmdagi tezliklar uchburchaklaridan keltirib chiqarilgan (4.17) va (4.21) formulalardan quyidagi ifodani hosil qilish mumkin:

$$V_{2u}^I = u_2 - w_2^I \cdot \cos\beta_2 = u_2 - \frac{Q_t}{\pi D_2 b_2 \psi_2} \cdot \operatorname{ctg}\beta_2, \quad (5.2)$$

Ushbu (5.2) ifodani (5.1) formulaga qo‘yamiz:

$$H_t = \frac{u_2^2}{g} - \frac{u_2}{g} \cdot \frac{\operatorname{ctg}\beta_2}{\pi D_2 b_2 \Psi_2} Q_t, \quad (5.3)$$

Keltirib chiqarilgan (5.3) formula nasosning nazariy bosim xarakteristikasi tenglamasi bo‘lib, nasosning bosimi va suyuqlik uzatishi to‘g‘ri chiziqli bog‘lanishga ega ekanligini ko‘rsatadi. Agar, ishchi g‘ildirakning kuraklari orqa tomoniga egilgan $\beta_2 < 90^\circ$ bo‘lsa, suyuqlik uzatishi Q_t ortishi bilan bosim H_t pasayib boradi, agar $\beta_2 = 90^\circ$ bo‘lsa, $\operatorname{ctg}\beta_2=0$ va $H_t = \text{const}$, hamda $\beta_2 > 90^\circ$ bo‘lganda, Q_t ortishi bilan H_t qiymati ham ortib boradi (5.1 rasm). Lekin, $\beta_2 > 90^\circ$ bo‘lgan holda ishchi g‘ildirakdan chiqishda V_2 tezlik ortishi natijasida oqimning

kinetik energiyasi ortadi, bu esa gidravlik qarshiliklarining ko‘payishiga hamda nasosning nomuqum ish tartiblariga sabab bo‘ladi. Shuning uchun markazdan qochma nasoslarda $\beta_2 = 15\dots50^\circ$ qabul qilinadi. Yuqoridagi (5.3) tenglamadan foydalanib, nasosning nazariy quvvati quyidagicha ifodalanadi:

$$N_t = \rho g Q_t H_t = \rho (u_2^2 Q_t - \frac{u_2 c t g \beta_2}{\pi D_2 b_2 \Psi_2} \cdot Q_t^2); \quad (5.4)$$

Ushbu (5.4) formula nasosning nazariy quvvat xarakteristikasini ifodalaydi va quvvat N_t suyuqlik uzatish Q_t bilan egri chiziqli ya’ni parabola qonuniyati bilan bog‘lanishga ega ekanligini ko‘rsatadi (5.1,b-rasm).

Nasosning haqiqiy bosim xarakteristikasi (5.1,g-rasm) nazariy xarakteristikasidan gidravlik qarshiliklar hisobiga farq qiladi, ya’ni

$$H = H_t - h_1 - h_2; \quad (5.5)$$

$$\text{yoki} \quad H = \eta_r \cdot H_t;$$

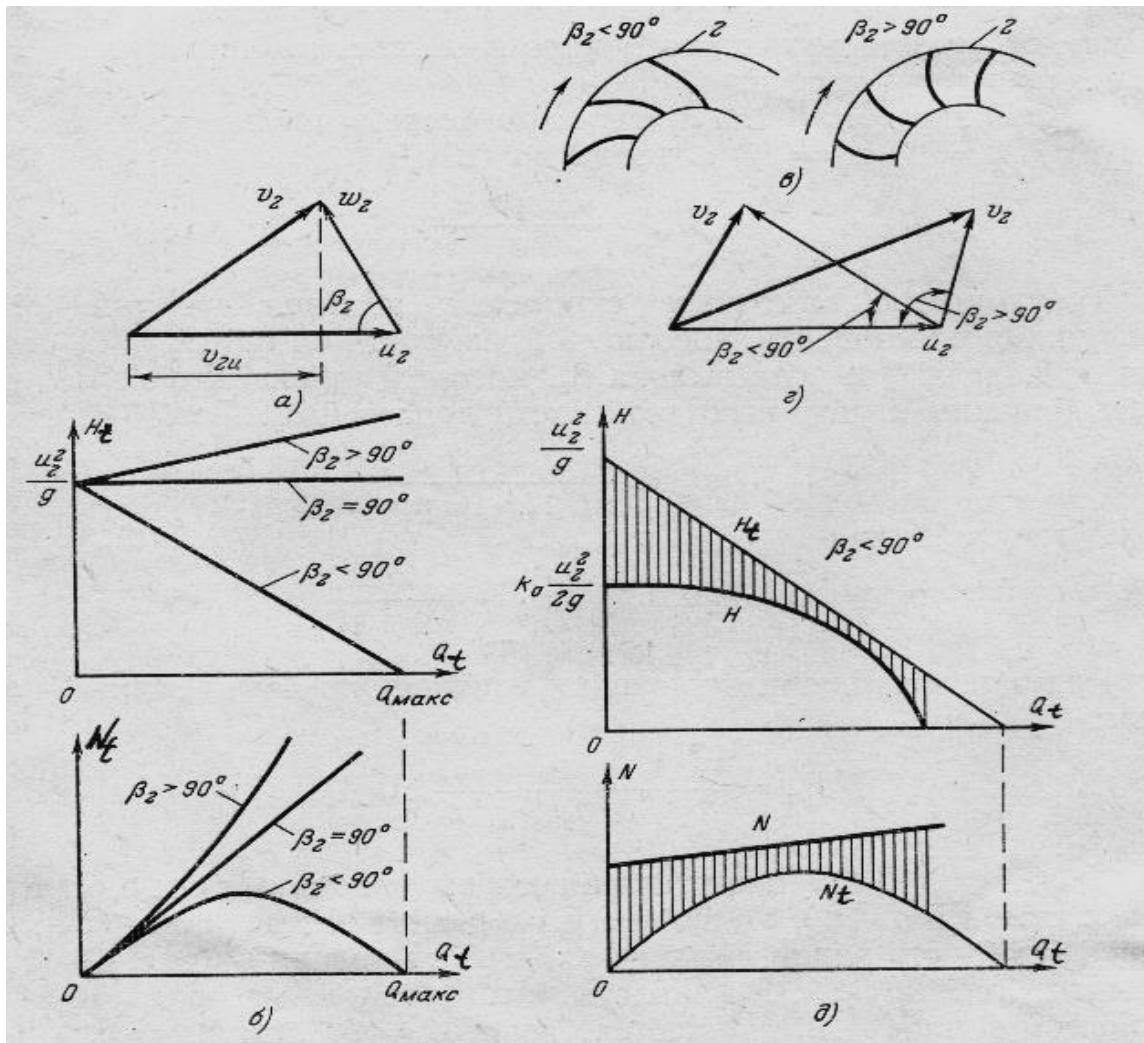
$$(5.6)$$

bu yerda: h_1 – nasosning ichki ishqalanish va mahalliy qarshiliklari hisobiga bosim isroflari, h_2 – ishchi g‘ildirak kuraklariga kirishdagi zarb va uyurmalar hisobiga bosim isroflari, ($\alpha_1=90^\circ$) bo‘lganda $h_2=0$; η_r – gidravlik FIK.

Nasosning validagi quvvat N (5.4) formula bilan topiladigan nazariy quvvatidan farq qiladi (5.1,d – rasm) va quyidagicha ifodalanadi:

$$N = N_f + N_g + N_0 + N_{mex} + N_t; \quad (5.7)$$

bu yerda: N_f – foydali quvvat; N_g – gidravlik qarshiliklarga sarf bo‘ladigan quvvat; N_0 – zichlash qismlaridagi oqimchalarga sarf bo‘ladigan quvvat; N_{mex} – Mexanik ishqalanishlarga sarflanadigan quvvat; N_t – nasosning nooptimal ish tartiblarida hosil bo‘ladigan uyurmalarga sarflanadigan quvvat yoki tormozlanish quvvatidir.



5.1- rasm. Markazdan qochma nasosning nazariy xarakteristikalari.

Nasosning ichki bosim isroflari h_1 va h_2 yoki η_g hamda energiya isroflari qiymatlarini nazariy usulda yuqori aniqlikda hisoblashning imkoniyati yo‘qligi sababli uning xarakteristikasini sinov o‘tkazib tuziladi.

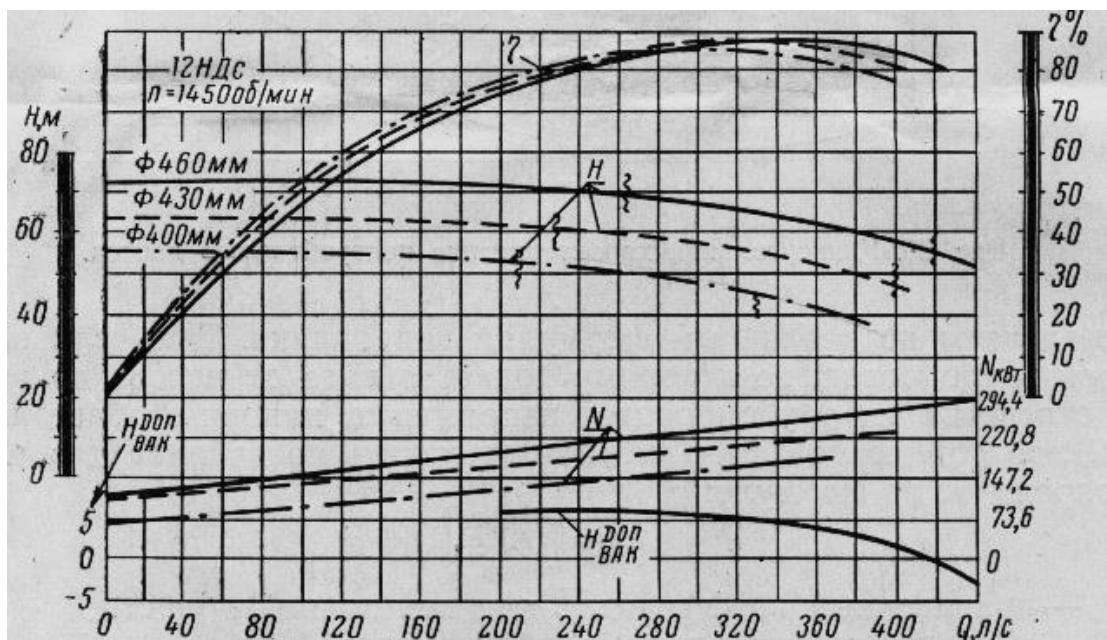
5.2. Nasoslarning xarakteristikalari turlari va ishchi nuqtani aniqlash

Nasos qurilmalarini loyihalash va ulardan foydalanish davridagi barcha masalalarni echish uchun nasoslarning turli sharoitlardagi ish ko‘rsatkichlari haqidagi ma’lumotlar zarur bo‘ladi. Bunday ma’lumotlar ularning xususiy, universal va o‘lchamsiz xarakteristikalar shakllarida berilishi mumkin. Ushbu ko‘rinishdagi xarakteristikalar nasos tayyorlash zavodlari tomonidan beriladi va nasoslarning kataloglarida keltiriladi.

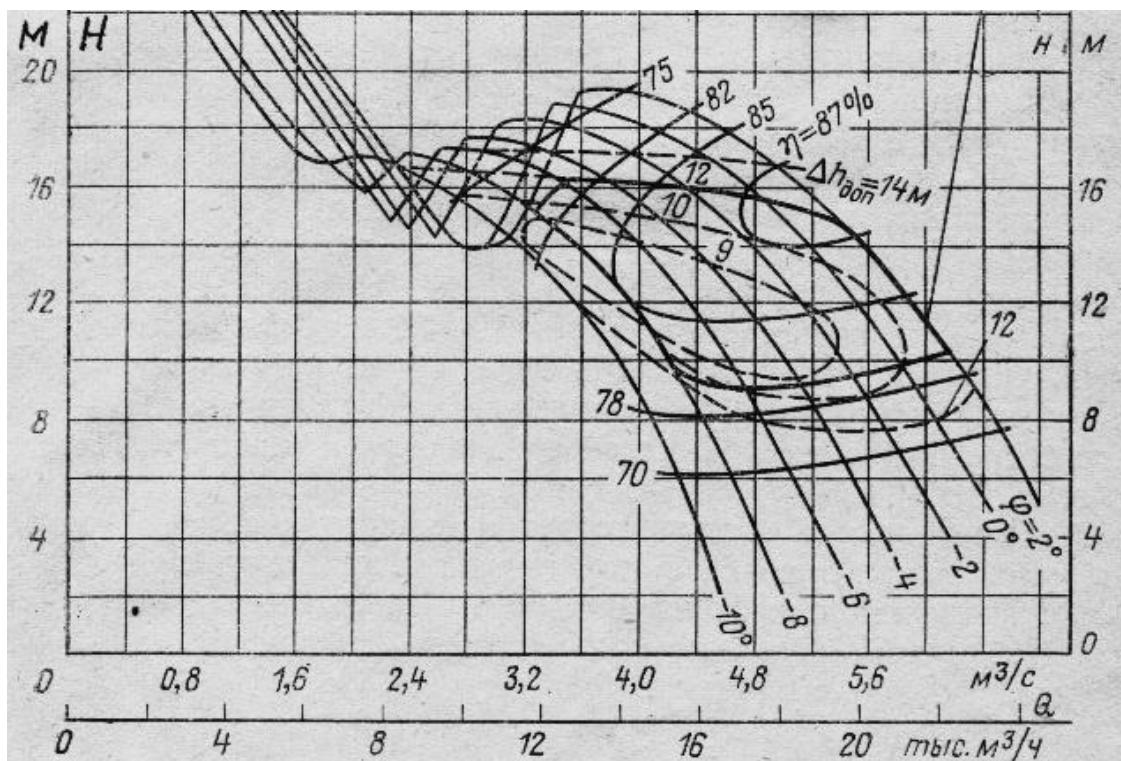
Misol tariqasida 5.2-rasmida 12НД_C belgidagi markazdan qochma nasosning $n=1450 \text{ ay/min}$ aylanish chastotasidagi xususiy xarakteristikasi keltirilgan.

Xarakteristikada ishchi g'ildiragi diametri $D_2=460 \text{ mm}$, 430 mm va 400 mm bo'lgan holda, H , N , η , H_{vak}' qiymatlarining suv uzatish Q bilan bog'lanish grafiklari berilgan bo'lib, nasosning qo'llanish chegarasi $\eta=0,9\eta_{max}$ qiymatida to'lqinsimon chiziqlar bilan belgilangan.

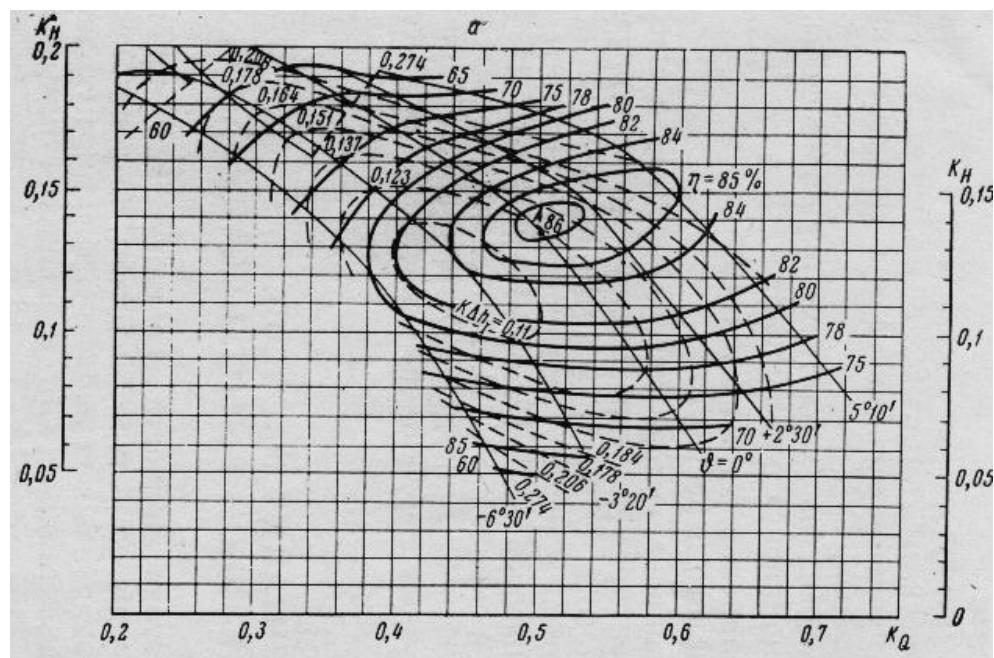
O'qiy ОП2-110 ($n=485 \text{ ay/min}$) belgidagi nasosning universal xarakteristikasi kuraklarining burilish burchagi $\phi=-10^\circ$ dan $\phi=+2^\circ$ chegarasida Q va H koordinat sistemasidagi egri chiziqlar shaklida 5.3-rasmida keltirilgan. Xarakteristikadagi $H=f(Q)$ egri chiziqlari boshlanishida Q ortishi bilan H qiymati to'g'ri chiziq shaklida tez pasayishi, keyingi bo'lagida tez ortishi va oxirgi $Q>3,6 \text{ m}^3/\text{s}$ bo'lgan qismida H bosimni pasayib borishini kuzatish mumkin. Xarakteristikaning oxirgi $Q>3,6 \text{ m}^3/\text{s}$ qismi nasosning tavsiya etiladigan ishlatish zonasi deyiladi va yo'g'onroq chiziq bilan ajratib ko'rsatiladi. Universal xarakteristikada $H=f(Q)$ chiziqlaridan tashqari FIK $\eta=\text{const}$ va joiz kavitatsiya zaxirasi $\Delta h=\text{const}$ o'zgarmas qiymati egri chiziqlari (изолиниялари) ham beriladi (Δh punktir egri chiziqlar).



5.2- rasm. Markazdan qochma 12 НД_C nasosning xarakteristikasi.



5.3-rasm. O‘qiy OП 2-110 nasosning universal xarakteristikasi ($n=485$ ay/min).



5.4-rasm. O‘qiy OП 5 turdagи nasosning o‘lchamsiz xarakteristikasi.

O‘qiy nasoslarning o‘lchamsiz xarakteristikasi K_H va K_Q koordinata tekisligida kuraklarining har xil o‘rnatalish burchagi uchun $K_H = f(K_Q)$, $K_{\Delta h} = \text{const}$ va $\eta = \text{const}$ egri chiziqlari ko‘rinishida beriladi (5.4-rasm). (K_Q , K_H , va $K_{\Delta h}$ – mos ravishda o‘lchamsiz suv uzatishi, bosimi va kavitatsiya zaxirasi koeffitsientlari). O‘lchamsiz xarakteristikalar bir turdagи (ОП 5) har-xil

o‘lchamdagи, turli aylanish chastotasidagi bir necha nasoslarning (ОП5-87, ОП5-110, ОП5-145 va h.k.) universal va xususiy xarakteristikalarini keltirib chiqarish imkoniyatini beradi. Buning uchun quyidagi o‘xshashlik qonuniyati formulalaridan foydalilanildi:

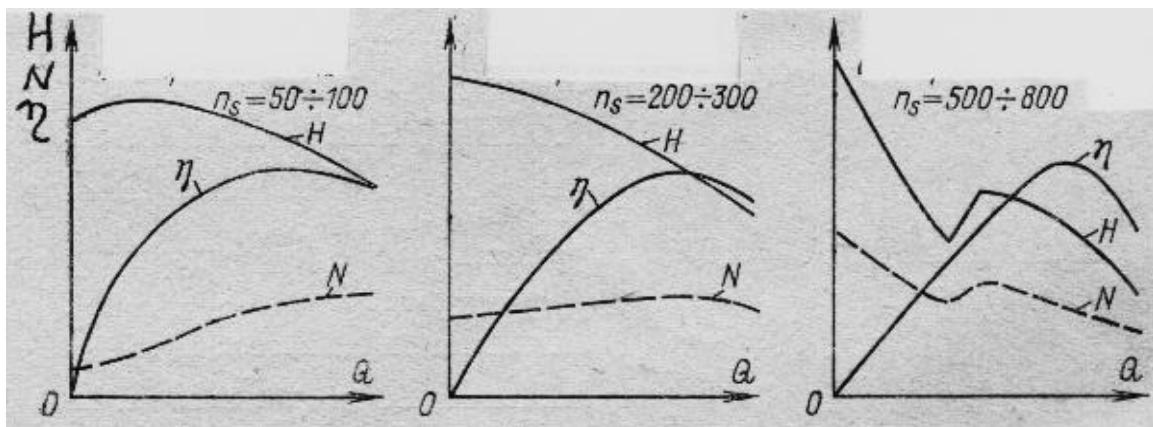
$$K_Q = \frac{Q}{nD^3}; \quad K_i = \frac{H}{n^2 D^2}; \quad K_{\Delta h} = \frac{\Delta h}{n^2 D^2} \quad (5.8)$$

bu yerda: n -aylanish chastotasi, ay/s; D - ishchi g‘ildirak diametri, m.

Xususiy xarakteristikalarining shakllari ishchi g‘ildirakning tuzilishiga ya’ni n_s ga bog‘liq ravishda turli ko‘rinishda bo‘ladi. Nasosning eng qulay ish tartibi FIK η ning maksimal nuqtasiga to‘g‘ri keladi. FIK $\eta=0,9$ η_{max} teng bo‘lgan qiymatiga to‘g‘ri keluvchi ish ko‘rsatgichlari nasosning ko‘llanish chegarasi H chizig‘ida to‘lqinsimon chiziqlar bilan belgilanadi (5.2-rasm). Tezkorlik koeffitsientni n_s kichik bo‘lgan nasoslarda FIK yuqori qiymatlari kengroq chegarani egallaydi, n_s katta bo‘lgan nasoslardan esa aksincha bo‘ladi (5.5-rasm).

Tezkorligi n_s katta qiymatlarga ega bo‘lgan o‘qiy nasoslarda H bosim chizig‘ining buklangan (siniq) qismi ham paydo bo‘ladi (5.5 b,-rasm). Quvvat N egri chizig‘i n_s ning kichik qiymatlarida Q ortishi bilan yuqoriga ko‘tarilib borsa, n_s ning katta qiymatlarida esa aksincha bo‘ladi.

Yuqoridagi xarakteristikalarini taxlil qilib aytish mumkinki, markazdan qochma nasoslarni bosimli quvurdagi qulfakni berkitib yurgizish maqsadga muvofiqdir, chunki $Q=0$ bo‘lganda, eng oz quvvat talab etiladi. O‘qiy nasoslarda esa aksincha, shuning uchun ularning bosimli tomoniga qulfak o‘rnatilmaydi.



5.5-rasm. Kurakli nasoslarning xarakteristikalarini shakllari.

Nasosning ish tartibini aniqlash uchun uning xarakteristikasidagi Q-H koordinata tizimida quvur tarmog‘ining xarakteristikasi yoki quvurning gidrodinamik egri chizig‘i quyidagi formula bilan quriladi:

$$H_{tr} = H_G + \sum h_w \quad (1.18)$$

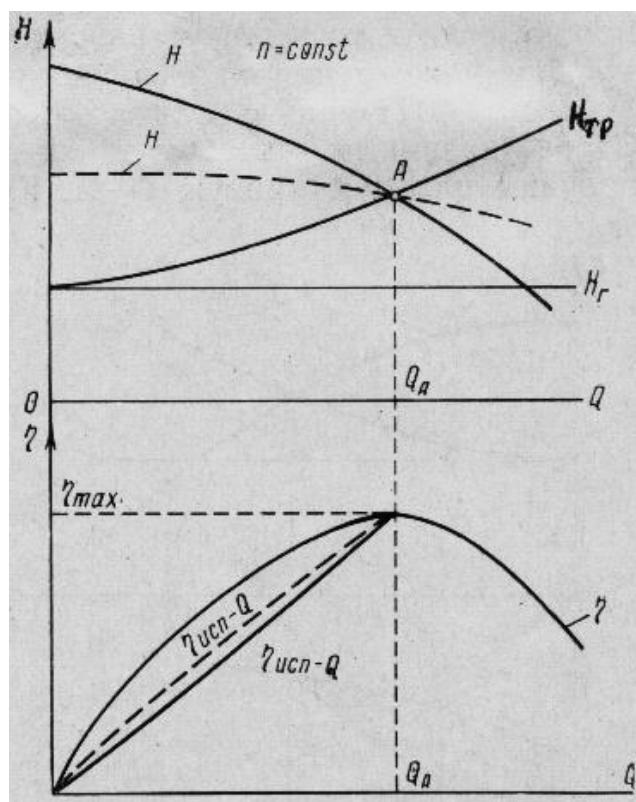
yoki

$$H_{tr} = H_G + R_T Q^2$$

bu yerda:

$$R_T = \left(\sum \xi_i + \sum \lambda_i \frac{\ell_i}{d_i} \right) \frac{16}{2g\pi^2 d_i^4}$$

Yuqoridagi ifodadagi Q ga turli qiymatlar berib, quvurning xarakteristikasi yoki gidrodinamik egri chizig‘ini yasash mumkin. Nasosning bosim xarakteristikasi $H=f(Q)$ egri chizig‘i bilan quvurning $H_{tr}=N_g + R_T Q^2$ gidrodinamik egri chizig‘i kesishgan A nuqta ishchi nuqtasi deyiladi (5.6-rasm). Demak, berilgan nasos $n = \text{const}$ o‘zgarmas aylanish chastotasida muayyan quvur tarmog‘iga ishlaganda H_A bosimga va η_A - FIK ga ega bo‘lib, Q_A miqdordagi suyuqlikni H_g balandlikka chiqara olish qobiliyatiga egadir.



5.6-rasm. Nasosning haqiqiy ish tartibini aniqlash.

Eslatma: ishchi nuqta A nasosning ishlatilish chegarasidan ya’ni $\eta = 0,9$ η_{max} chegaradan tashqariga chiqib ketmasligi zarur (5.2-rasm).

5.3. Nasoslarni ish ko‘rsatkichlarini rostlash

Odatda nasosni maksimal talab etiladigan suv uzatishi bo‘yicha tanlab olinadi. Lekin undan foydalanish sharoitida suv uzatishi miqdorini o‘zgartirish zaruriyati paydo bo‘lishi amaliyotda uchrab turadi. Avval aytib o‘tilganidek, nasosning haqiqiy suv uzatishi uning bosim xarakteristikasi $H=f(Q)$ egri chizig‘i bilan qurvurning $H_{tr}=f\cdot(Q)$ gidrodinamik egri chizig‘i kesishgan A ishchi nuqta orqali aniqlanadi (5.6-rasm). Demak, suv uzatishi Q ni nasosning yoki qurvurning xarakteristikasini o‘zgartirish hisobiga rostlash mumkin. Amaliyotda nasosning suv uzatishini miqdor va sifat jihatidan rostlash usullaridan foydalilanadi.

Miqdor jihatidan rostlash usuli quyida keltirilgan bir necha xil yo‘llar bilan amalga oshirilishi mumkin.

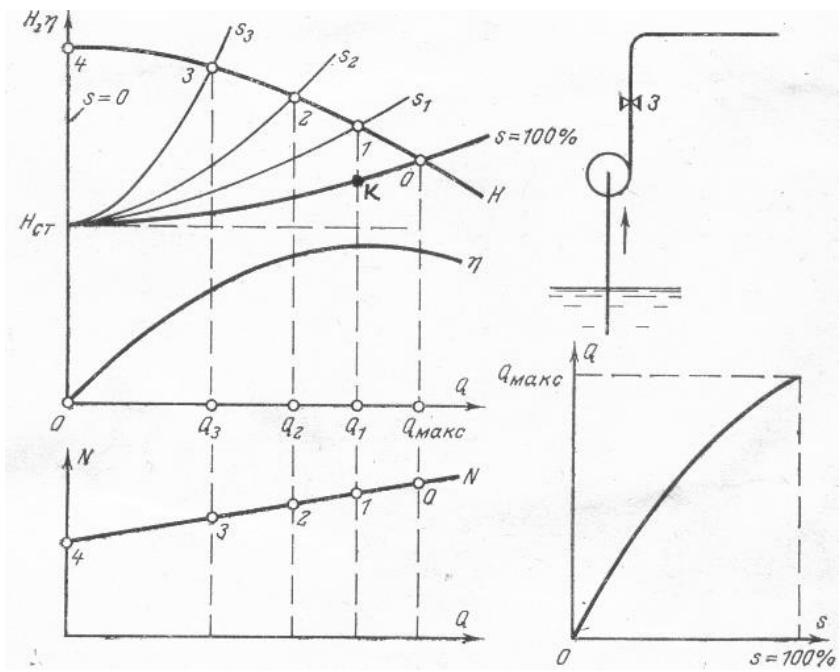
Bosimli quvurdagi qulfak yordamida rostlash yoki drosellash. Bu usul kurakli nasoslarni suv uzatishini rostlashda keng qo‘llaniladi. Bunda bosimli quvurdagi qulfakni qisman berkitib borish yo‘li bilan qo‘sishmcha qarshilik hosil qilinadi va quvur tarmog‘ining xarakteristikasini o‘zgartiriladi. Demak, formuladagi R_t doimiy qiymat $R_t=R_{TR}+R_q$.

bu yerda: R_{TR} – quvurlardagi bosim isroflarini hisobga oluvchi doimiy qiymat, R_q – quvurlarda hosil bo‘luvchi qo‘sishmcha qarshilikni hisobga oluvchi koeffitsient.

U holda quvurlar tarmog‘ining xarakteristikasini aniqlash formulasasi:

$$H_{TR} = H_G + R_{TR}Q^2 + R_q Q^2 \quad (5.9)$$

Qulfakni berkitish darajasini ortishi bilan R_q – qiymati ham ortib boradi. Qulfakning ochiqlik darjasasi S o‘zgarishi bilan quvurlar tarmog‘i xarakteristikasini va nasosning suv uzatishini o‘zgarishini 5.7-rasmdagi 0-4 nuqtalarda kuzatish mumkin.



5.7-rasm Nasosning suv uzatishini qulfak bilan rostlash.

Yuqoridagi 5.7-rasmdagi $Q=f(S)$ grafigidan ko‘rinib turibdiki, qulfakni ochiqlik darajasi S qiymatini o‘zgarishi hisobiga nasosning suv uzatishini keng chegarada rostlash mumkin bo‘ladi. Lekin, bu usul bilan rostlashda nasos qurilmasining FIK keskin kamayadi. Uning qiymatini ishchi nuqta 1 uchun quyidagicha topish mumkin:

$$\eta_i = \frac{H_1}{H_1 + h_q} \cdot \eta_1; \quad (5.10)$$

bu yerda: H_1 va η_1 – nasosning ishchi no‘qta 1 ga to‘g‘ri keluvchi bosimi va FIK; h_q – qulfakdagi bosim isroflari ($h_k=H_1-H_k$); H_k – k nuqtaga to‘g‘ri keluvchi bosim, m.

Qulfak bilan rostlash juda sodda usul hisoblanadi, lekin qo‘srimcha qarshilik hisobiga energiya sarfi ortib ketishi bu usulni asosiy kamchiligidir.

Qisman suvni bosimli tomonidan so‘rish tomoniga o‘tkazish yo‘li bilan rostlash. Bu usulda bosimli va so‘rish quvurlarni bog‘lovchi qo‘srimcha aylanma quvurga o‘rnatilgan qulfakning ochiqlik darajasini o‘zgartirib, bosimli quvurga uzatilayotgan suv miqdorini kamaytirish yoki rostlash amalga oshiriladi. Amaliyotda bunday yo‘l bilan rostlash kam qo‘llaniladi, chunki nasosning FIK qiymati ancha miqdorga kamayib ketadi. Quvvat xarakteristikasi pasayib

boruvchi, tezkorligi yuqori bo‘lgan kurakli nasoslarda ushbu usulni qo‘llash maqsadga muvofiq bo‘ladi. Nasos qurilmasining FIK bu holda ham kamayadi va quyidagi formula bilan aniqlanadi:

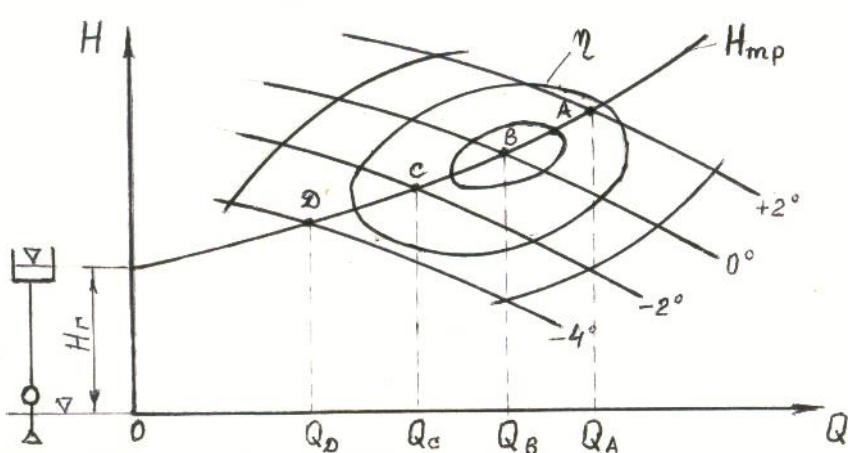
$$\eta_i = \frac{Q_1}{Q_{\max}} \eta_1 \quad (5.11)$$

bu yerda: Q_1 va Q_{\max} – nasosning 1 va 0 no‘qtalarga to‘g‘ri keluvchi suv uzatishlari qiymatlari (5.7-rasm).

Bu usulda $\Delta Q = Q_{\max} - Q_1$ – miqdordagi suv bosimli tomondan so‘rish tomoniga qaytib o‘tishi hisobiga nasosning FIK ancha miqdorga kamayadi. Bundan tashqari nasosning haqiqiy suv uzatishi ortishi hisobiga u kavittsion ko‘rsatkichlari yomonlashgan ish tartiblarida ishlaydi. Shuning uchun bu usulni tezkorligi yuqori bo‘lgan o‘qiy nasoslarni yurgizish paytidagina qo‘llash mumkin.

Ishchi g‘ildirak kuraklarining burilishi burchagini o‘zgartirib rostlash.

Bu usul kuraklarni burilish burchagini ish davrida o‘zgartish imkoniyatini beruvchi mexanizmga ega bo‘lgan kuraklari buriluvchan o‘qiy va diagonal nasoslarda qo‘llaniladi. Ushbu usul nasosning suv uzatishini silliq o‘zgartirish imkoniyatini beradi va FIK ning yuqori qiymatlaridagi ish tartiblarini ta’minlaydi hamda iqtisodiy jihatdan ancha samaralidir (5.8-rasm).

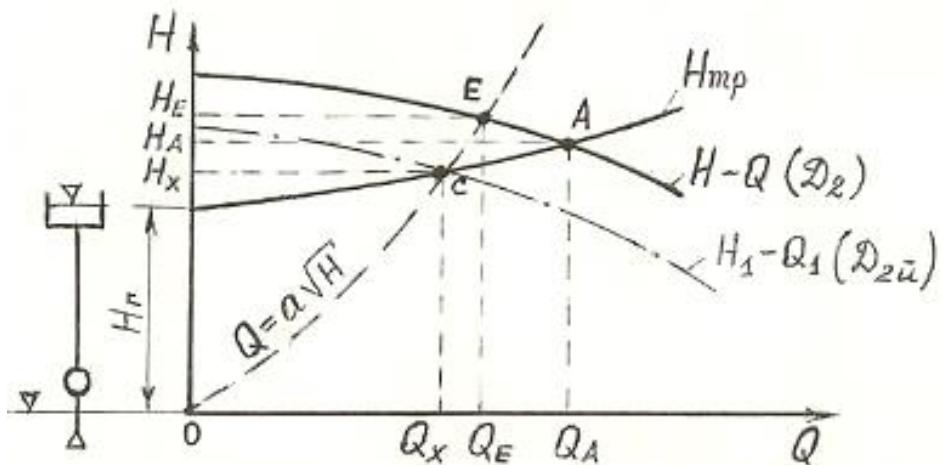


5.8-rasm. O‘qiy nasos kuraklarini burilish burchagini o‘zgartirib rostlash.

Ishlayotgan nasoslar sonini o‘zgartirish yo‘li bilan rostlash. Bitta quvurga parallel ulangan nasoslar suv uzatishini ishlayotgan agregatlar sonini o‘zgartirib rostlash mumkin, lekin bu usulda suv uzatish silliq o‘zgarmay,

pog'onalı rostlanadi. Parallel ishlayotgan nasoslarni ish tartibini aniqlash keyingi mavzularda taxlil qilinadi.

Markazdan qochma nasoslarda ishchi g'ildiragini yo'nish usuli bilan ish ko'rsatkichlarini rostlash. Markazdan qochma nasoslarning ishchi g'ildiragini tashqi diametrini yo'nish yo'li bilan xarakteristikasi o'zgartirilganda, FIK biroz o'zgaradi.



5.9-rasm. Ishchi g'ildiragini yo'nish yo'li bilan markazdan qochma nasos xarakteristikasini qurish.

Bu usul bilan hisoblash quyidagi tartibda amalga oshiriladi. Nasos xarakteristikasining (5.9-rasm) $Q-H$ koordinatalar sistemasiga $Q = a\sqrt{H}$ proporsionallik egri chizig'i chiziladi (bu yerda $a = Q_x / \sqrt{H_x}$; Q_x va H_x -nasosning zaruriy (hisobiy) suv uzatishi va bosimi).

Egri chiziq $Q = a \cdot \sqrt{H}$ nasosning $H=f(Q)$ bosim xarakteristikasini E nuqta kesib o'tadi. Nasos ishchi g'ildiragining yangi yo'nilgan diametri C va E nuqtalar koordinatalari bo'yicha aniqlanadi:

$$D_{2y} = D_2 \frac{Q_x}{Q_h} \quad (5.12)$$

bu yerda: D_2 -ishchi g'ildirakning dastlabki diametri, m.

Ishchi g‘ildirakning yo‘nilish darajasi joiz yo‘nish qiymatidan kam bo‘lishi zarur, ya’ni:

$$\frac{D_2 - D_{2y}}{D_2} \cdot 100 = m \leq m_j$$

(5.13)

Joiz yo‘nish qiymati nasosning n_s -tezkorligiga bog‘liq bo‘lib $n_s=60\dots120$ bo‘lganda, $m_j=20\dots15\%$; $n_s=120\dots200$ bo‘lganda, $m_j=15\dots10\%$; $n_s=200\dots300$ bo‘lganda, $m_j=10\dots5\%$;

Agarda, ishchi g‘ildirakni zaruriy yo‘nish miqdori m joiz m_j miqdoridan ortiq bo‘lmasa, quyidagi formulalar yordamida nasos xarakteristikasi qayta hisoblanadi:

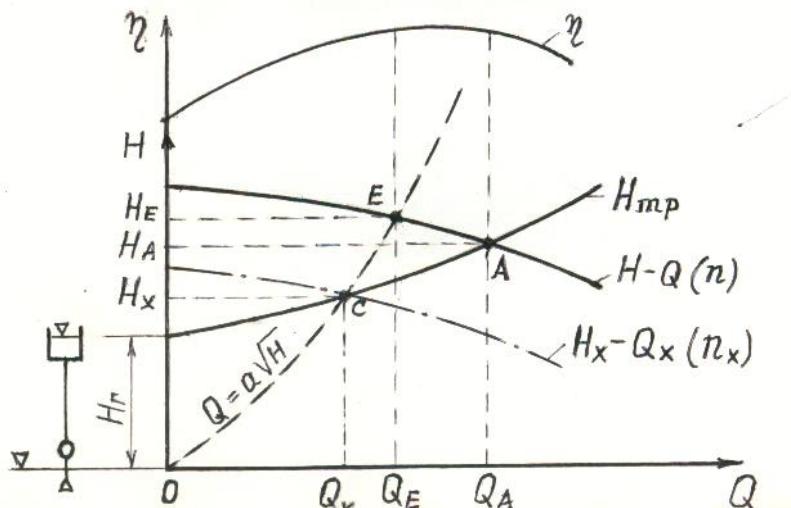
$$Q_1 = Q \left(\frac{D_{2y}}{D_2} \right)^k; \quad N_1 = N \left(\frac{D_{2y}}{D_2} \right)^{3k}; \quad H_1 = H \left(\frac{D_{2y}}{D_2} \right)^{2k} \quad (5.14)$$

bu yerda: k -koeffitsient, $n_s \leq 200$ bo‘lganda, $k=1$ teng va $n_s > 200$ bo‘lganda $k=1,5$.

Nasosning tezkorlik koeffitsienti $n_s \leq 120$ bo‘lganda, FIK har 10% yo‘nish miqdoridan 1 % ga, agarda $n_s > 120$ bo‘lsa, har 10 % yo‘nish miqdoridan 4% ga kamaytiriladi. Joiz vakuummetrik so‘rish balandligi H_{vak}^J miqdori qayta hisoblanmaydi. Yuqorida keltirilgan (5.14) formulalar yordamida nasosning xarakteristikasi qayta hisoblanib D_{2y} yo‘nilgan diametri uchun yangi xarakteristika quriladi (5.9-rasm). Shuni aytib o‘tish kerakki, zavod tomonidan tavsiya etiladigan xarakteristikalar bir tur o‘lchamdagি nasosga turli yo‘nilgan diametrlar uchun beriladi va jamlangan grafiklarda to‘rtburchakli egri chiziqlar shaklida keltiriladi (5.2-rasm).

Sifat jihatdan nasosni ish ko‘rsatkichlarini rostlash usuli aylanish chastotasini o‘zgartirib amalga oshiriladi. Nasosni aylanish chastotasini o‘zgartirish uning ish ko‘rsatkichlarini keng chegarada rostlash imkoniyatini beradi. Bu usul qo‘llangandi nasosning ish ko‘rsatkichlarini dinamik o‘xhashlik qonuniyati formulalari (4.61) asosida hisoblab topish mumkin.

Nasosning aylanish chastotasini quyidagi yo'llar bilan o'zgartirish mumkin: 1) elektr toki chastotasini o'zgartib, nasosni harakatga keltiruvchi elektr dvigatel aylanish chastotasini o'zgartirish; 2) elektr dvigatel juft qutblari sonini o'zgartirish; 3) elektr zanjiriga qarshilik kiritish (ushbu 3 usul nasosni harakatga keltiruvchi elektr dvigatel aylanish chastotasini o'zgartirishga mo'ljallangan bo'lib, amaliyotda hali keng qo'llanilmagan); 4) nasos va dvigatel vallari o'rtasidagi turli uzatmalar o'rnatish yo'li (masalan, tishli, tasmali, gidravlik va elektromagnit muftalar). Lekin ushbu uzatmalar nasos qurilmalarini murakkablashtiradi va narxini qimmat bo'lishiga olib keladi. Bu rostlash usulini samarali qo'llash uchun o'zgaruvchan aylanish chastotasini ta'minlovchi o'zgarmas tok elektr dvigateli, faza rotorli asinxron elektr dvigateli, bug' dvigateli va ichki yonish dvigatelidan foydalanish maqsadga muvofiq bo'ladi.



5.10-rasm. Nasosning xarakteristikasini aylanish chastotasini o'zgartirish usuli bilan qayta qurish.

Nasos qurilmasining suv uzatishini sifat jihatidan rostlashda zaruriy Q_x miqdordagi suyuqlik uzatishini ta'minlaydigan n_x aylanish chastotasini topish uchun dinamik o'xshashlik qonuniyatidan foydalaniib, quyidagi ifoda bilan proporsionallik egri chizig'i chiziladi (5.10-rasm):

$$Q = a \cdot \sqrt{H}; \quad (5.15)$$

bu yerda: $a = \frac{Q_x}{\sqrt{H_x}}$ - proporsionallik koeffitsienti.

Proporsionallik egri chizig‘i $Q = a \cdot \sqrt{H}$ bilan nasosning bosim xarakteristikasi $H=f(Q)$ kesishgan E nuqtaning koordinatalari N_E va Q_E orqali yangi aylanish chastotasi n_x quyidagicha topiladi:

$$n_x = n \frac{Q_x}{Q_E} = n \sqrt{\frac{H_x}{H_E}}; \quad (5.16)$$

bu yerda: n – nasosning dastlabki aylanish chastotasi.

Yangi n_x aylanish chastotasi uchun nasosning xarakteristikasini qayta hisoblashda (4.61) dinamik o‘xshashalik formulalaridan foydalaniladi:

$$\begin{aligned} Q_x &= Qi_n; \quad H_x = H \cdot i_n^2; \quad N_x = N \cdot i_n^3 \\ H_{vak,x} &= 10 - (10 - H_{vak}) \cdot i_n^2; \quad i_n = \frac{n_x}{n} \end{aligned} \quad (5.17)$$

5.10-rasmda nasosning bosim xarakteristikasi $H_x = f(Q_x)$ egri chizig‘i hisobiy suv uzatishi $Q_x < Q_A$ bo‘lgan zaruriy ish ko‘rsatkichlarini ta’minlovchi C nuqtadan o‘tishi ko‘rsatilgan.

Bu usul bilan nasosning suv uzatishini orttirish yoki kamaytirish ham mumkin bo‘lib, iqtisodiy jihatdan ancha samaralidir. Chunki nasosning FIK o‘zgarmaydi. Aylanish chastotasini orttirish nasos ishlab chiqaruvchi zavod bilan kelishilgan holda amalga oshiriladi, chunki nasos detallari va qobig‘ini yuqori bosimga chidamliligi ta’minlangan bo‘lishi zarur.

5.4. Nasoslarni parallel ishlashi

Agar, bitta quvur tarmog‘iga bir nechta nasoslar parallel birlashtirilsa, u holda tarmoqdagi suv sarfi barcha ishlayotgan nasoslar suv uzatishlari yig‘indisiga teng, nasoslar hosil qiladigan bosimlar esa bir xil bo‘ladi. Ana shu shart parallel ishlayotgan nasoslarning umumiylar xarakteristikasini qurish imkoniyatini beradi. 5.11-rasmda ikkita bir xil parallel ulangan nasoslarning bosim xarakteristikasi H_{I+II} va FIK $\eta_{I,II}$ keltirilgan.

Ularning umumiy xarakteristikasi H_{I+II} o‘zgarmas bosim qiyatlarida suv uzatishlari qiyatlari qo‘shib quriladi ya’ni $H_I=H_{II}=H$ va $Q=Q_I+Q_{II}$ bo‘ladi.

Izoh: bu yerda umumiy quvurgacha (m nuqtagcha) bo‘lgan bog‘lovchi quvur uzunligi qisqa va uning gidravlik qarshiligi hisobga olinmagan holat ko‘rilgan. Demak, umumiy yig‘indi xarakteristika H_{I+II} absissa o‘qi (suv uzatishi) ikkilantirilib quriladi. Umumiy yig‘indi H_{I+II} xarakteristika bilan quvur tarmog‘ining H_{tr} xarakteristikasi ya’ni gidrodinamik egri chizig‘i kesishgan ishchi nuqta A parallel ishlayotgan nasoslarning ish tartibini belgilaydi. Yuqoridagi 5.11-rasmdagi nasoslarning ish tartiblarini taxlil qilib aytish mumkinki, ular birgalikda ishlayotganda $Q_A = 2Q_{A_1}$ miqdorda suv uzatayotgan bo‘lsa, ana shu o‘lchamdagagi quvurga alohida-alohida ishlaganda har biri Q_E miqdoridagi suvni uzatish imkoniyatiga ega bo‘ladi.

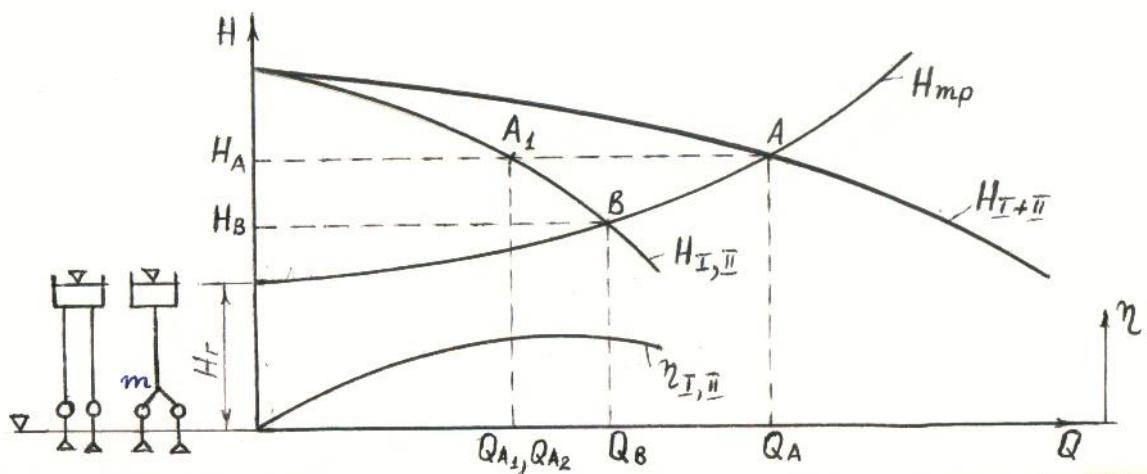
Demak, nasoslar parallel ishlayotganda, alohida ishlashiga nisbatan ΔQ miqdorda kam suv uzatadi ya’ni:

$$\Delta Q = Q_A - 2 Q_E; \quad (5.18)$$

ΔQ – parallel ishlayotgan nasoslarning suv uzatish «taqchilligi» deb atalib, alohida va parallel ulangan nasos qurilmasi variantlarini taqqoslashda asosiy texnik-iqtisodiy ko‘rsatkich hisoblanadi. ΔQ ning miqdori quvur tarmog‘ining gidravlik qarshiligiga bog‘liq bo‘lib, qarshilik qancha kam bo‘lsa, ΔQ shuncha oz bo‘ladi.

Quvurning suv sarfi Q ortishi bilan undagi bosim isroflari ko‘payishi va ΔQ miqdorini ortishini e’tiborga olib, nasos qurilmalari va stansiyalarini loyihalashda bitta quvurga uchtadan ortiq nasoslarni ulash tavsiya etilmaydi.

Keyingi navbatda bosim xarakteristikasi $H=f(Q)$ har-xil bo‘lgan ikkita turli nasoslarni parallel ishslash holatini ko‘ramiz (4.12-rasm).



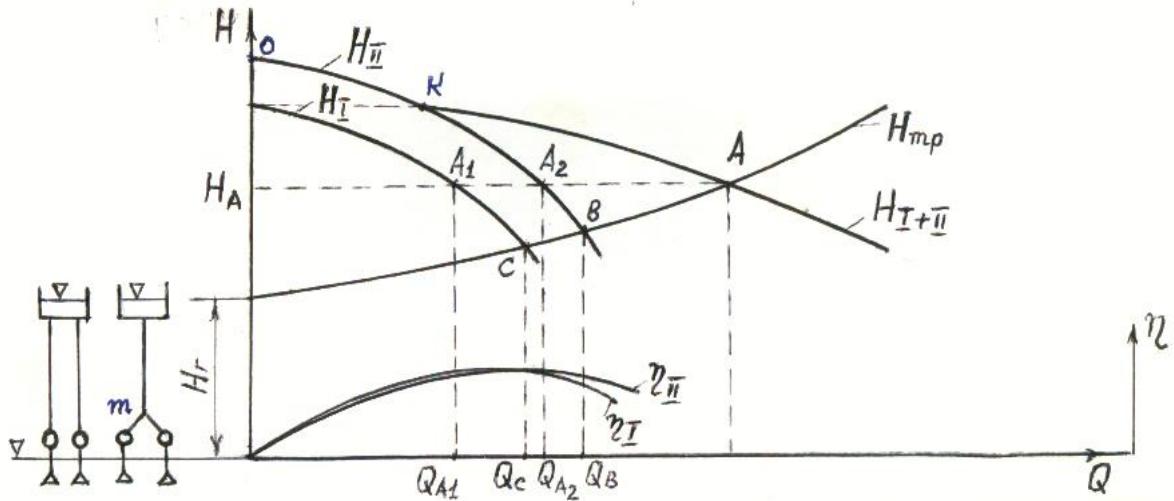
5.11-rasm. Ikkita bir xil nasosning parallel ishlashi.

Avvalgi holdagi kabi bog'lovchi quvurlar tutashgan m nuqtada nasoslarning bosimi bir xil bo'ladi ya'ni $H = H_I = H_{II}$, va umumi suv uzatishi $Q = Q_I + Q_{II}$. Nasoslarning yig'indi xarakteristikasi H_{I+II} , bir xil bosim qiymatlarda suv uzatishlari qiymatlarini qo'shib quriladi. Formuladagi Q ga qiymatlar berib, quvurlar tarmog'ining gidrodinamik egri chizig'i H_{tr} quriladi (512-rasm) va nasoslarning yig'indi xarakteristikasi $H_I + H_{II}$, bilan kesishgan A umumi ishchi nuqtasi orqali parallel ishlayotgan nasoslarning haqiqiy ish ko'rsatkichlari topiladi.

Aloida va paralel ishlash holatlaridan kelib chiqib, A, B va C nuqtalar qiymatlardan nasoslarning suv uzatishi «taqchilligi» ΔQ qiymatini aniqlash mumkin ya'ni:

$$\Delta Q = Q_B + Q_C + Q_A \quad (5.19)$$

bu yerda: Q_B va Q_C – nasoslarning aloida quvurlarga suv uzatishi; Q_A -ikkala nasos bitta quvurga parallel ishlash davridagi umumi suv uzatishi.



5.12-rasm. Ikkita har-xil nasosning parallel ishlashi.

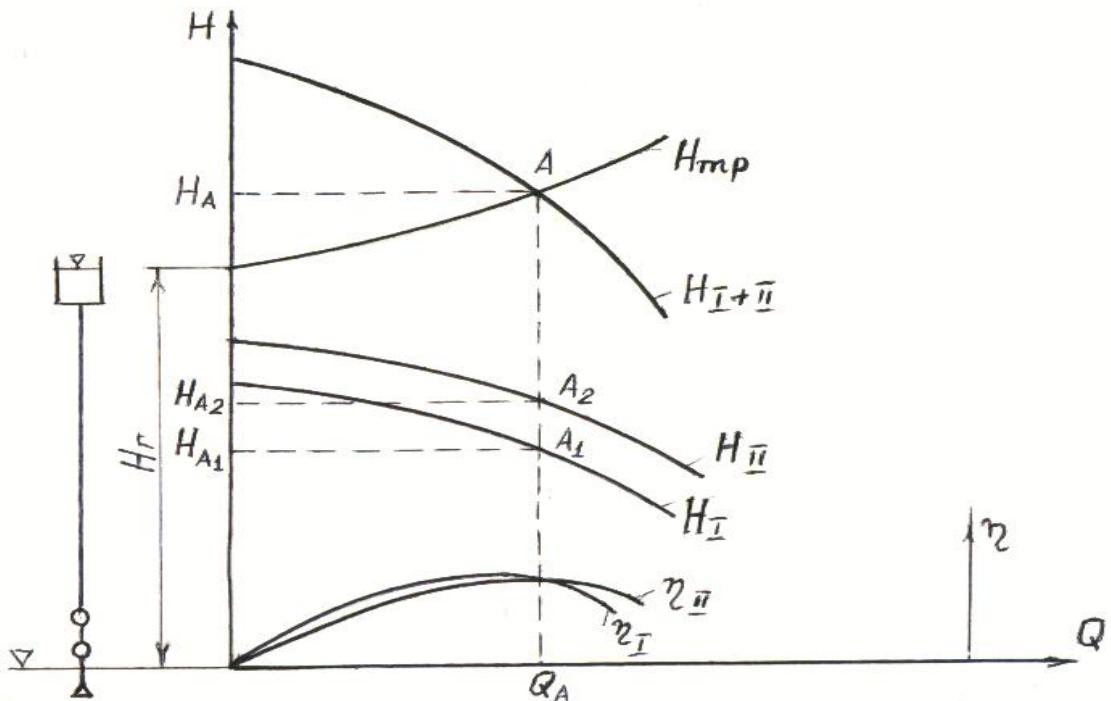
Parallel ulangan har-xil xarakteristikali nasoslarning o‘rtacha FIK qiymati quyidagi ifoda bilan aniqlanadi:

$$\eta_{o'r} = \frac{Q_A \cdot \eta_1 \eta_2}{Q_{A1} \cdot \eta_2 + Q_{A2} \cdot \eta_1}; \quad (5.20)$$

Birinchi nasosning bosimi H_I o va k nuqtalar oralig‘ida ikkinchi nasos bosimi H_{II} dan kam bo‘lganligi sababli ishchi nuqta A o-k nuqtalar orasida joylashgan hollarda bir qism suv birinchi nasosdan teskari oqib o‘tadi. Bunday holatni oldini olish uchun birinchi nasosning bosimli tomoniga teskari qopqoq o‘rnatish zarur bo‘ladi. Yuqoridagi holatdan xulosa qilib, bosimlari yaqin bo‘lgan nasoslarni parallel ulash tavsiya etiladi.

5.5. Nasoslarning ketma-ket ishlashi

Birinchi nasos uzatkichi ikkinchi nasos so‘rgichiga ulansa, nasoslar ketma-ket bog‘lanadi. Bunday bog‘lanishda nasoslarning suv uzatishlari teng, bosimlari esa har bir nasos bosimi yig‘indiisga teng bo‘ladi, ya’ni $Q = Q_I = Q_{II}$ va $H = H_I + H_{II}$. Ana shu qoida asosida o‘zgarmas suv uzatish miqdorlarida nasoslarning bosimlari qiymatlarini qo‘shib, umumiylarini bosim xarakteristikasi $H_I + H_{II}$ tuziladi (5.13-rasm).



5.13-rasm. Ikkita nasosning ketma-ket ishlashi.

5.13-rasmida ikkita har-xil nasoslarning H_I , η_I , va H_{II} , η_{II} xarakteristikalarini va ularning ketma-ket ulanishidagi umumiylarini xarakteristikasi $H_I + H_{II}$ keltirilgan. Ketma-ket ulangan nasoslarning haqiqiy ish tartibi $H_I + H_{II}$ xarakteristikani quvurlar tizimining xarakteristikasi H_{tr} kesishgan ishchi nuqta A koordinatalari bilan belgilanadi. Yuqoridagi parallel va ketma-ket ulash bo‘yicha keltirilgan misollarda nasoslar bir-biriga yaqin joylashgan holdagi sxemalar ko‘rib chiqildi. Agar nasoslar oralig‘i uzoq bo‘lib, ℓ masofada bog‘lovchi quvurlar bilan ulansa, u holda bog‘lovchi quvurdagi bosim isroflarini birinchi nasos xarakteristikasidan

ayirib, keyin ikkinchi nasos xarakteristikasiga qo'shilishini e'tiborga olish zarur.

Agar, bir xil nasoslar ketma-ket bog'lansa, ularning FIK bir xil saqlanadi. Ketma-ket ulash uchun suv uzatishlari va geometrik o'lchamlari yaqinroq nasoslar qabul qilinadi. Ikkita ketma-ket ishlayotgan har xil nasoslarning o'rtacha FIK $\eta_{o'r}$ quyidagi ifoda bilan aniqlanadi:

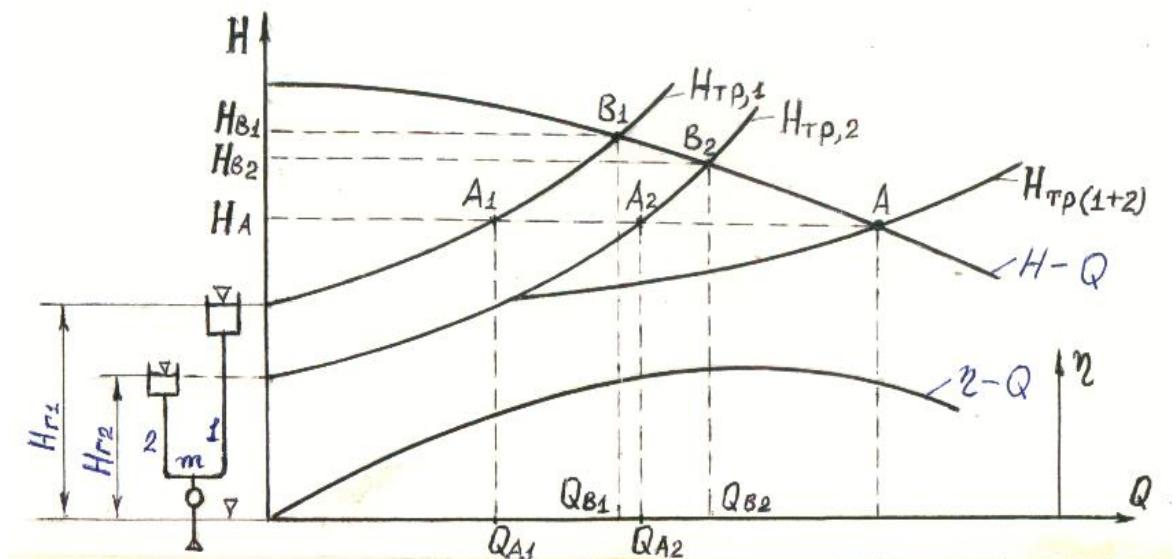
$$\eta_{o'r} = \frac{H_A \cdot \eta_1 \eta_2}{H_{A_1} \cdot \eta_2 + H_{A_2} \cdot \eta_1} \quad (5.21)$$

Amaliyotda katta bosim hosil qilish talab qilingan hollarda nasoslarni ketma-ket ulab ishlatish mumkin. Lekin, nasoslarning qobig'i va ish detallarini yuqori bosimga chidamliligini e'tiborga olish zarur. Ko'p hollarda nasoslarning texnik xarakteristikalarida chegaralangan bosim qiymatlari keltiriladi. Lekin bunday ko'rsatkichlar berilmaganda nasos ishlab chiqaruvchi zavoddan tavsiyalar olinadi.

5.6. Nasoslarni murakkab tarmoqqa ishlashi

Nasosni ikki va undan ortiq quvurlar tizimiga suv uzatishi uni murakkab tarmoqqa ishlashi deyiladi. 5.14-rasmda bitta nasosning turli geodezik uzatish balandliklariga (H_{g1} va H_{g2}) har xil o'lchamdagи 1 va 2 quvurlar orqali suv uzatish sxemasi va ish tartibini aniqlash xarakteristikalari keltirilgan.

Nasosni 1 va 2 quvurlarga qancha miqdorda suv uzatishi quyidagicha aniqlanadi. Dastlab nasosni H va η xarakteristikalari ko'chirib olinadi va H-Q koordinatalar sistemasiga (1.22) formuladan foydalanib quvurlarning gidrodinamik egri chiziqlari $H_{tr,1}$ va $H_{tr,2}$ chiziladi.



5.14-rasm. Nasosni ikkita quvurga suv uzatishi.

Quvurlarning ajralish m no‘qtasida bosim bir xil $H_{tr,1} = H_{tr,2}$ bo‘lishini e’tiborga olib, o‘zgarmas bosim qiymatlarida 1 va 2 quvurlarning suv sarflari qo‘shiladi ($Q_{tr} = Q_1 + Q_2$) va quvurlarning umumiy xarakteristikasi $H_{tr(1+2)}$ quriladi. Quvurlarning umumiy xarakteristikasi $H_{tr(1+2)}$ bilan nasosning $H-Q$ bosim xarakteristikasi kesishgan A ishchi no‘qta bo‘yicha nasosning haqiqiy bosimi H_A va suv uzatishi Q_A topiladi ya’ni

$$Q_A = Q_{A1} + Q_{A2}; \quad (5.22)$$

bu yerda: Q_{A1} va Q_{A2} - nasosning 1 va 2 quvurlarga suv uzatishi miqdorlari.

5.14-rasmdan ko‘rinib turibdiki, $Q_{B1} > Q_{A1}$ va $Q_{B2} > Q_{A2}$. Demak, nasos 1 yoki 2 quvurga alohida ishlaganda ikkala quvurga baravar ishlashiga nisbatan suv uzatish miqdori ko‘proq bo‘ladi.

5.7. Jamlangan grafiklar

Amaliyotdagi turli sharoitda talab qilinadigan suv uzatishlari va bosimlarni (Q va H) qanoatlantirish uchun juda ko‘p o‘lchamdagisi va turli xil nasoslar ishlab chiqarish zarur bo‘ladi. Bu esa nasoslar ishlab chiqarishni qimmatlashuvchiga olib keladi. Nasoslarni ishlab chiqarish narxi va ularidan foydalanish harajatlarining eng maqbul variantlaridan kelib chiqib, har bir tur va o‘lchamdagisi nasosning qo‘llanish chegarasini kengaytirish choralari ko‘riladi.

Bir turda va turli o‘lchamda ishlab chiqariladigan nasoslar nomenklaturasida bir necha xil shu turga mansub nasoslarning Q-H koordinatalar tizimidagi qo‘llanish chegaralari keltiriladigan grafiklar jamlangan grafiklar deyiladi (5.15-rasm).

Nasoslarning qo‘llanish chegaralarini bir necha yo‘llar bilan kengaytiriladi.

1.Nasosning suv uzatishi Q bo‘yicha qo‘llanish chegarasi FIK $\eta=0,9 \eta_{max}$ zonada ya’ni FIK ning 10% gacha pasayish chegarasida belgilanadi. Lekin FIK ni ortiqcha pasayishi energiya sarfini ortib ketishiga sabab bo‘ladi. Ushbu zona nasosning xususiy xarakteristikasidagi bosim egri chizig‘i chegarasini belgilovchi to‘lqinsimon chiziq bilan ko‘rsatiladi (5.2-rasm).

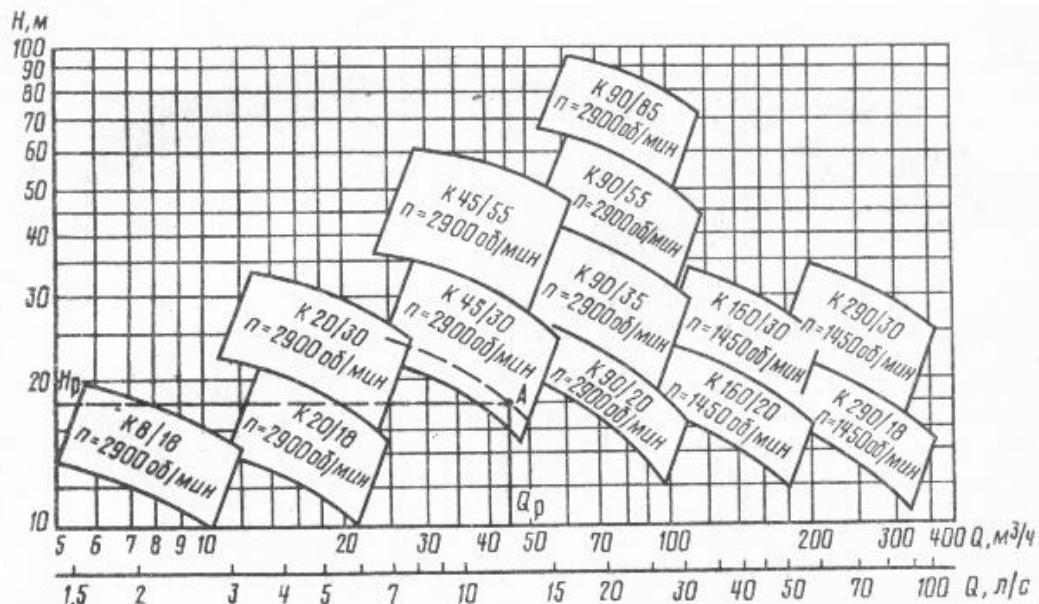
2.Markazdan qochma K, Δ, B turdagisi nasoslarda ishchi g‘ildiragini yo‘nish usuli bilan bosim xarakteristikasini o‘zgartirib, qo‘llanish chegarasi kengaytiriladi. Nasoslarning zavod tomonidan tavsiya etiladigan xususiy va universal xarakteristikalarini ishchi g‘ildiragining turli diametrlari uchun beriladi (5.2-rasm).

Eslatma: Nasosni xarakteristikasini yo‘nilgan diametrler uchun qayta hisoblashda (5.14) formulalardan foydalaniladi.

3.Markazdan qochma ЦН ва ЦНС turdagisi nasoslarda ishchi g‘ildiraklari sonini o‘zgartirish yo‘li bilan bosim xarakteristikasini o‘zgartirib, qo‘llanish chegarasi kengaytiriladi.

4.O‘qiy va diagonal nasoslarda ishchi g‘ildiragi kuraklarining burilish burchagini o‘zgartirib, har bir nasosdan suv uzatishi va bosimi bo‘yicha keng

chegarada foydalanish mumkin. Masalan, 5.3-rasmdagi ОП2-110 nasos universal xarakteristikasida kuraklarining burilish burchagini 2^0 dan - 8^0 gacha o'zgartirib, suv uzatishi $4\dots6\text{ m}^3/\text{s}$ va bosimi $10\dots16\text{ m}$ zonada samarali foydalanish yo'g'on chiziq bilan chegaralab ko'rsatilgan. Yuqorida keltirilgan usullar bilan qo'llanish chegarasi kengaytirilgan holda bir turdag'i va turli o'lchamdag'i nasoslarning Q-H qiymatlari bo'yicha jamlangan grafiklari nasoslarning «Katalog» ida beriladi.



5.15-rasm. Markazdan qochma K turdag'i nasoslarning jamlangan grafigi.

Jamlangan grafiklardan talab qilinadigan hisobiy suv uzatishi va bosimi (Q_x va H_x) bo'yicha nasos tanlab olinadi (5.15-rasm). Masalan, 5.15-rasmda K turdag'i nasoslarning jamlangan grafigi keltirilgan bo'lib, unda ushbu turdag'i har bir nasosning qo'llanish chegarasi egri chiziqli to'rtburchak shaklida berilib, nasosning belgisi va aylanish chastotasi yozilgan. Egri chiziqli to'rtburchakning ikki yon tomonidagi chiziqlar FIK ning 10 foizgacha pasayish chegarasi bo'yicha, yuqori va pastki egri chiziqlar ishchi g'ildiragining oddiy va yo'nilgan diametrлari chegaralari bo'yicha bosim xarakteristikasi zonasini belgilaydi.

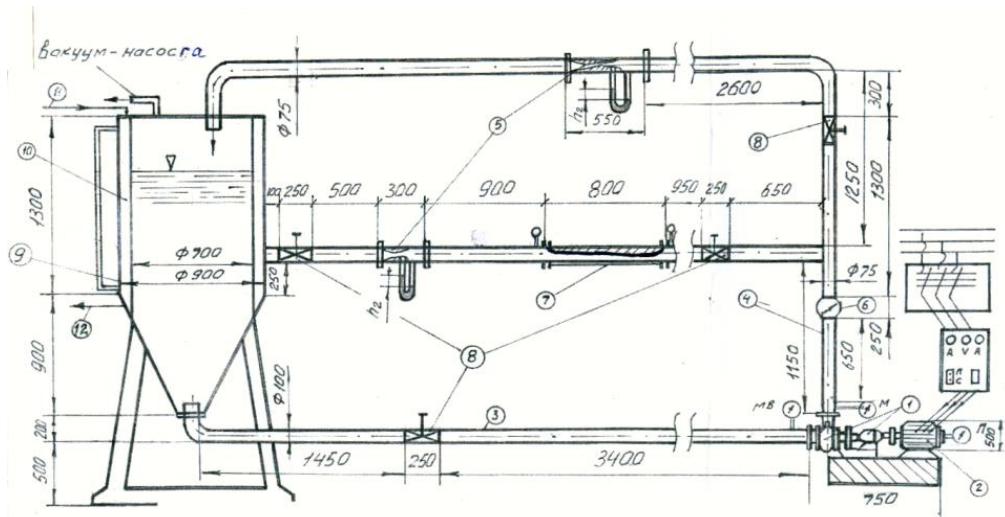
5.8.Nasoslarni xarakteristikasini tajribada aniqlash

Nasoslarni xarakteristikasini tuzish uchun ularning asl nusxa yoki kichik andozasini sinab ko‘riladi ya’ni eksperimental tarjriba o‘tkaziladi. Nasoslarni sinash turli maqsadlarda o‘tkazilishi mumkin. Masalan, dastlabki zavod sinovi, Davlat qabuli sinovi, belgilangan guruhlar sinovi, topshirish-qabul sinovii, davriy sinov, detallarining ishonchlilagini aniqlash sinovi, namunaviy sinov va h.k.

Nasoslarni sinab, tajriba o‘tkazish laboratoriya qurilmasining umumiy tasviri 5.16-rasmida keltirilgan bo‘lib, ushbu qurilma Andijon qishloq xo‘jalik instituti nasos qurilmalari laboratoriyasida yaratilgan. Sinov o‘tkazish davrida nasoslarning asosiy ish ko‘rsatkichlari (Q , H , N , η , N_{vak}^J) ni aniqlash quyidagi tartibda amalga oshiriladi.

Suyuqlik hajmi o‘zgarmas saqlangan holda berk sirkulyatsiya tizimi shaklida ishlovchi bu qurilma nasosni xarakteristikasini tuzish hamda uning detallarini kavitatsion va gidroabraziv yeyilishiga tekshirish bo‘yicha tadqiqot ishlari o‘tkazish imkoniyatini beradi. Nasosni ish ko‘rsatkichlarini o‘zgartirish bosimli quvurdagi 8 qulfak holatini o‘zgartirib amalga oshiriladi. Nasos hosil qilinadigan bosim H so‘rgichdagi manovakuummetr MB va uzatkichga o‘rnatilgan manometr M ko‘rsatkichlari asosida (1.13) formuladan topiladi.

Yuqorida 1.3 mavzuda aytib o‘tilganidek nasosning suyuqlik uzatishi bosimli quvurga o‘rnatilgan qisilgan kesim yuzali moslamalar (Venturi quvurchasi, konussimon naycha, diafragma), hajmiy parrakli hisoblagich, Pito naychasi, induksion va ultratovush suv sarfi o‘lchagichlari yordamida aniqlanadi. Qisilgan kesim yuzali moslamalar bilan suv uzatish Q ni aniqlashda $Q = \mu F \sqrt{2g\Delta h}$ formuladan foydalilanildi.



5.16-rasm. Nasoslarni xarakteristikasini aniqlash, kavittsion va gidroabraziv yeyilishga tekshirish tajriba qurilmasi tasviri: 1-nasos; 2-elektro dvigatel; 3 va 4-so‘rish va bosim quvurlari; 5-venturi quvurlari; 6-hajmiy suv sarfi hisoblagichi; 7-konussimon gidrodinamik bo‘linma; 8-qulfak; 9-hajmiy idish; 10-tashqi sovutkich; 11 va 12-sovutgichga suv keltirish va chiqarish quvurlari.

Hajmiy parrakli hisoblagich (BT-50) qo‘llanganda, t vaqtida (s) hisoblagichdagi hajm W (m^3) yozib olinib, nasosning suyuqlik uzatishi Q (m^3/s) quyidagi ifoda bilan topiladi:

$$Q = \frac{W}{t}, \quad (5.23)$$

Suv o‘lchash jihozlari o‘rnatish imkoniyati bo‘lmagan hollarda elektrlashgan nasos qurilmalari uchun quyidagi soddalashtirilgan usulda aniqlash formulasi bilan Q ni topish tavsiya etiladi:

$$Q = K \sqrt{(JUm - \mu)^{2/3} - (h_{m.vak} + h_{man} + Z)} \quad (5.24)$$

bu yerda: J va U - mos ravishda elektr tarmog‘iga ulangan ampermestr (A) va voltmetr (V) ko‘rsatishlari; $h_{m.vak}$ va h_{man} – mos ravishda nasosning so‘rgich va uzatkichiga o‘rnatilgan manovakuummetr va manometr ko‘rsatishlari; Z – bosim o‘lchash nuqtalari orasidagi balandlik (m); K , m , μ – nasosning geometrik, kinematik va dinamik ko‘rsatkichlariga va elektr dvigatelning xarakteristikasiga bog‘liq koeffitsientlar. Nasos validagi quvvat $N(kVt)$ dvigatelga berilayotgan elektr quvvati orqali quyidagi formula bilan aniqlanadi:

$$N = \frac{\sqrt{3}JU}{1000} \cdot \cos\varphi \cdot \eta_{dv} \quad (5.25)$$

bu yerda: J va U yuqoridagi (5.24) formuladagi kabi elektr toki kuchi (A) va kuchlanishi (V); $\cos\varphi$ – elektr dvigatelning quvvat koeffitsienti; η_{dv} – dvigatelning FIK.

Ba’zi hollarda laboratoriya qurilmasiga muvozanatlovchi elektr dvigatel o’rnatilganda yoki buralish dinamometri yordamida buralish momentini aniqlash mumkin bo‘lganda, nasosning validagi quvvat N (kVt) quyidagi ifoda bilan topilishi mumkin:

$$N = \frac{\pi n M}{30000}; \quad (5.26)$$

bu yerda: M - buralish momenti $M = G \cdot \ell$, (N·m); G - burovchi kuch, (N); ℓ - kuch elkasi, (m); n – valning aylanish chastotasi (1/s).

Valning aylanish chastotasi n taxometr yoki maxsus hisoblagich asbobi bilan o‘lchanadi. Tajribalar $Q=0$ dan Q_{max} qiymatgacha bosimli quvurdagi qulfak holatini 16 martagacha o‘zgartib, takrorlanadi. Qulfakni har bir ochiqlik holatida Q , H , N va η qiymatlari aniqlanadi. Foydali ish koeffitsienti (FIK) quyidagi formula bilan hisoblanadi:

$$\eta = \frac{9,81 Q H}{N} \quad (5.27)$$

Agar, tajribalarda aylanish chastotasini o‘zgarmas holatda saqlab turishni imkoniyati bo‘lmasa, nasosni ish ko‘rsatkichlari dinamik o‘xshashlik formulalari (4.61) yordamida talab etiladigan aylanish chastotasiga qayta hisoblab chiqiladi.

Nasosning joiz vakuummetrik va geodezik so‘rish balandliklari (4.73) va (4.74) formulalar bilan aniqlanadi. Buning uchun kritik kavitsiya zaxirasi Δh_{kr} qiymatlarini kavitsion sinov o‘tkazib quriladigan kavitsion xarakteristikadan qabul qilinadi (4.9-rasm). Kavitsion sinov o‘tkazishda hajmiy idish 9 germetik holda berkitiladi va bosimli quvurdagi 8 qulfak qisman berkitilib, nasosni biror-bir $Q_I=const$ va $H_I=const$ ga to‘g‘ri keluvchi ish tartibi belgilanadi. Vakuum-nasos yordamida 9 hajmiy idishda H_a – atmosfera bosimini o‘zgartirib, (4.72)

formuladan Δh qiymatlari topiladi va kavitsion xarakteristika quriladi. Nasosning boshqa ish tartiblari (Q_2, N_2) uchun tajribalar qaytariladi.

Ochiq qurilmalarda ya’ni H_a o‘zgarmas holda tajriba o‘tkazishda kavitsion xarakteristika tuzish uchun so‘rish va bosimli quvurlarga o‘rnatiladigan qulfaklar yordamida nasosni $Q_I=const$ va $H_I=const$ ish tartibi saqlanadi.

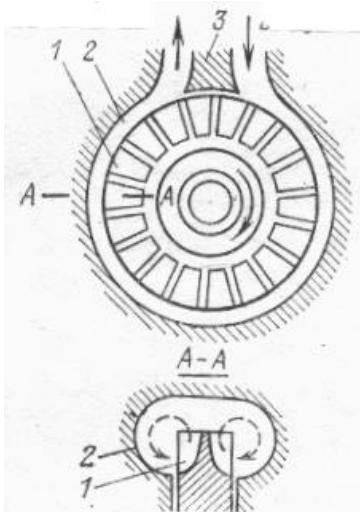
V-bob bo‘yicha nazorat uchun savollar:

- 1.Nasosning xarakteristikasi deb qanday bog‘lanish grafiklariga aytiladi?
- 2.Nasosning xarakteristikalari qanday shakllarda va ko‘rinishda bo‘ladi?
- 3.Quvurning gidrodinamik egri chizig‘i qanday quriladi?
- 4.Qanday nuqta ishchi nuqta deb ataladi?
- 5.Ishchi nuqtaning holati nimalarga bog‘liq ravishda chapga va o‘nga siljishi mumkin?
- 6.Nasos qurilmasining ish ko‘rsatkichlarini miqdor jihatidan rostlash usullarini tushuntirib bering?
- 7.Nasosning ishchi ko‘rsatkichlarini sifat jihatidan rostlashda uning yangi.aylanish chastotasini aniqlash uchun qanday qonuniyatlardan foydalilanadi?
- 8.Parallel ishlayotgan ikkita har xil nasoslarning har birini suv uzatishi va bosimi qanday aniqlanadi?
- 9.Parallel ulangan ikkita nasosning alohida-alohida ishlagani holga nisbatan qancha kam suv uzatishi (“taqchilligi”) qanday aniqlanadi?
- 10.Nima uchun nasoslar ketma-ket ulanadi va ularning umumiy xarakteristikasi qanday quriladi?
- 11.Nasoslar ikkita quvurga suv uzatganda har bir quvurga qancha suv uzatishini tushuntirib bering.
- 12.Qanday grafiklar jamlangan grafiklar deyiladi?
- 13.Tajribada nasosni suv uzatishini aniqlash usullarini tushuntirib bering.
- 14.Nasoslarda sinov o‘tkazishda ularni bosimi va quvvati qanday aniqlanadi?

VI BOB. INERSION VA ISHQALANISH DINAMIK NASOSLARI

6.1. Uyurmali, labirintli va shnekli nasoslar

Uyurmali nasoslar - ishqalanish nasoslari turiga kirib, maxsus ish g'ildirak 1 va qobiqdagi 2 halqasimon kanal va 3 oraliq to'sqichdan iborat.



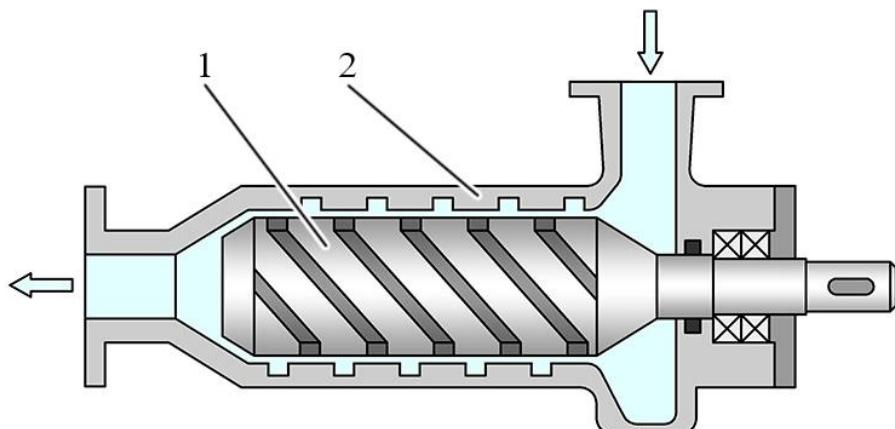
6.1-rasm. Uyurmali nasos tasviri:
1-ishchi g'ildirak; 2-halqasimon bo'linma (qobiq); 3-oraliq to'sqich.

Oraliq to'sqich 3 so'rish va bosimli qismlarni bir-biridan ajratib turadi. Ishchi g'ildirakni aylanishida suyuqlik uning uyalarida olib ketiladi va shu bilan birga markazdan qochma kuch ta'sirida suyuqlik oqimining buralishi yuz beradi. Shundan qilib halqasimon kanalda juftlangan uyurmali halqa hosil bo'ladi ya'ni suyuqlikka markazdan qochma va uyurmaviy kuchlar ta'sir etib, yuqori bosim hosil qilinadi.

Uyurmali nasoslar markazdan qochma nasoslarga nisbatan 2...4 marta yuqori bosim hosil qiladi, lekin FIK 25...45 % teng. Uyurmali nasoslarning B, BC, BK, BKC, BKO, IIBC turlari sanoatda ishlab chiqarilgan bo'lib, suyuqlik uzatish $Q=1\dots50\text{ m}^3/\text{soat}$ va bosimi $H=25\dots160\text{ m}$ chegaralarda bo'ladi.

Uyurmali o'zi so'rvuchi BC, BKC turdag'i nasoslar suv to'ldiriladigan idish shaklidagi bo'linmaga ega bo'ladi. Tez to'nglaydigan (masalan fenol) suyuqliklarini uzatish uchun istiladigan BKO turdag'i nasoslar qo'llaniladi. Uyurmali nasoslar asosan yordamchi nasoslar sifatida yong'in o'chirish va quritish tizimlarida qo'llaniladi.

Labirintli nasoslarning ishlash tarzi uyurmali nasoslarga o‘xshaydi. Labirintli nasos (6.2-rasm) ishchi g‘ildiragi 2 (rotor) yuza qismi vint shaklidagi 3 kanallarga ega bo‘lgan silindr dan iborat. Statorni ichki yuzasiga rotor kanallariga teskari yo‘nalgan vintli kanallar o‘yilgan bo‘lib, ular orasidagi tirkish 0,3...0,4 mm ga teng. Rotor aylanishida uning vintli kanallaridan suyuqlik uyurmali arjab, qo‘zg‘almas stator kanallariga o‘tadi va yana rotor kanallariga qaytadi. Harakat miqdorining almashuvi natijasida suyuqliknin aralashishi tezlashadi hamda unga bosim energiyasi beriladi.

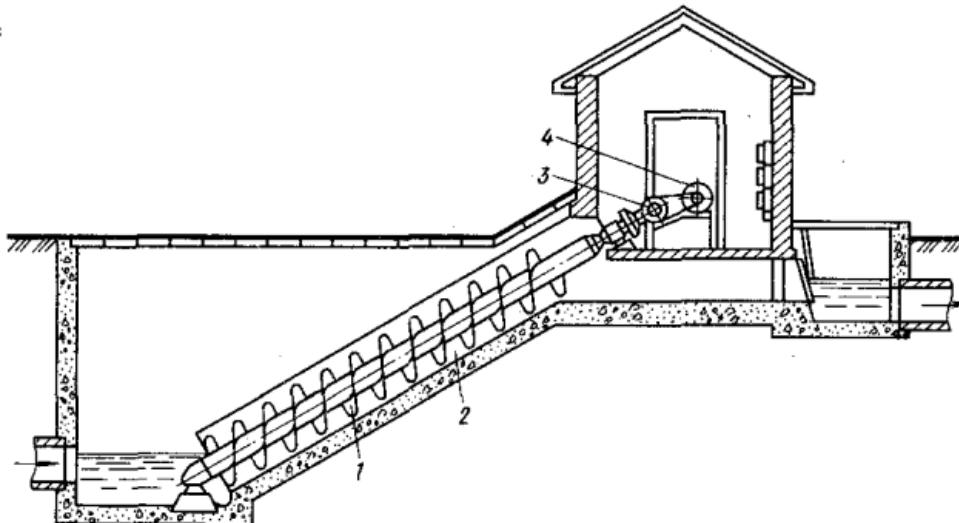


6.2-rasm. Labirintli nasos: 1-shnek; 2-korpus.

Labirintli nasoslar kichik o‘lchamlarda ishlab chiqariladi. Ularning uzatishi $Q=0,9\dots6 \text{ l/s}$ va bosimi $H=21\dots150 \text{ m}$ chegaralarda bo‘lib, FIK 35...45 % tashkil etadi. Bu nasoslar asosan suv ta’mnoti tizimlaridagi tozalash inshootining reagent xo‘jaligida ishlatiladi.

Shnekli nasoslar ishqalanish nasoslar turiga kirib, Arximed vinti deb ham yuritiladi. Ularning asosiy ishchi elementi shnek-valga spiralsimon shaklda o‘ralgan tekis metal tasmadan iborat (6.3-rasm).

Val pastki va yuqoridagi podshipniklarga tayangan holda aylanadi. Suyuqlik nasos o‘qi bo‘yicha yuqoriga ko‘tariladi. Valning aylanish chastotasi 25...100 ay/min, aylanma tezligi 2...5 m/s, ishchi elementi diametri 0,65...3 m gacha, suyuqlik uzatishi $Q=5 \text{ m}^3/\text{s}$ va uzatish balandligi $N=7,5 \text{ m}$ gacha bo‘lgan shnekli nasoslar ishlab chiqarilgan bo‘lib, ularning FIK 55...75% ni tashkil etadi.

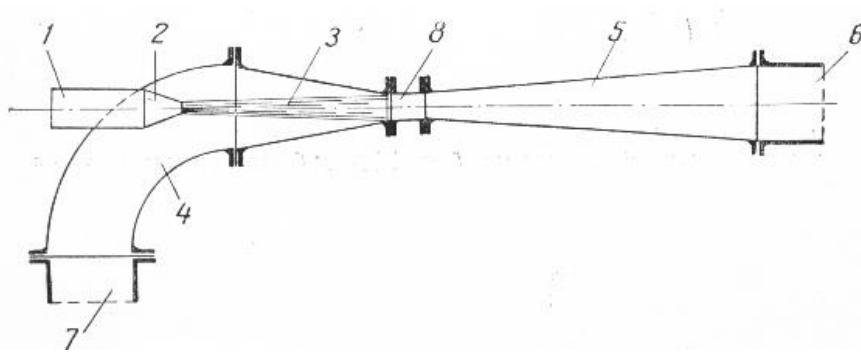


6.3 - rasm. Shnekli nasosning o‘rnatish tasviri: 1-shnek spirali; 2-lotok; 3-uzatma; 4-elektr yuritgich.

Shnekli nasoslardan tuzilishi sodda, ishlatish oson, puxta, chidamli, ifloslangan suyuqliklarni uzatish imkoniyati yuqoriligi kabi afzalliklari bilan boshqa turdagilardan ajralib turadi.

6.2. Oqimchali nasoslardan

Oqimchali nasoslardan ham ishqalanish nasoslari guruhiga kiradi. Bu nasos harakatlanadigan ishchi elementga ega bo‘lmaydi. Uzatiladigan suyuqlik ishchi suyuqlik kinetik energiyasini olib, yuqoriga ko‘tariladi (6.4-rasm).



6.4-rasm. Oqimchali nasos tasviri:

- 1-ishchi suyuqlik uzatish quvuri;
- 2-konus naycha;
- 3-oqimcha;
- 4-aratashish bo‘linmasi;
- 5-diffuzor;
- 6-bosimli quvur;
- 7-so‘rish quvuri;
- 8-bo‘g‘iz.

Uzatish quvuri 1 orqali ishchi suyuqlik 2 konus naychaga 20...30 m bosim bilan beriladi va undan 3 oqimcha shaklida chiqadi. Ushbu oqimcha 4 aralashish bo‘linmasidagi havoni o‘zi bilan ilashtirib, 8 bo‘g‘iz va 5 diffuzorga olib ketadi.

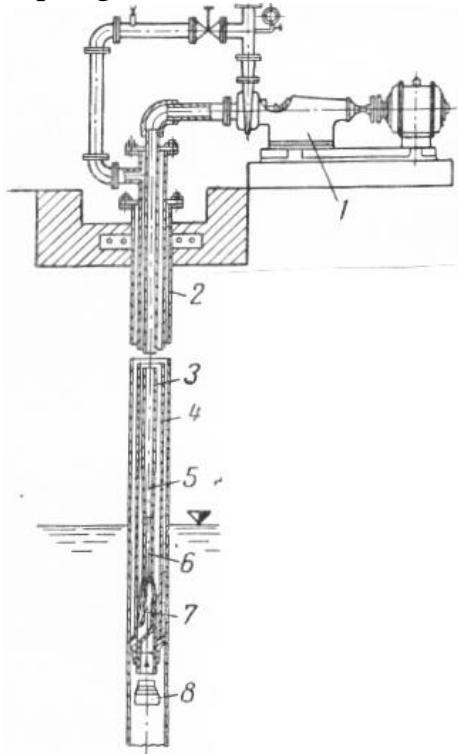
Natijada, 4 aralashish bo‘linmasida bosim pasayadi va pastki sathdan suv 7 so‘rish quvuri orqali aralashish bo‘linmasiga ko‘tariladi. Aralashish bo‘linmasida ishchi suyuqlik 7 so‘rish quvuridan ko‘tarilgan suyuqlik bilan aralashib, unga o‘z energiyasini beradi va diffuzor 5 hamda bosimli quvur 6 orqali yuqori sathga ko‘tariladi. Diffuzorda suyuqlik tezligi kamayib, statik bosimi ortadi. Oqimchali nasos FIK

$$\eta = \frac{QH}{Q_1 H_1}; \quad (6.1)$$

bu yerda: Q va H – oqimchali nasosning suyuqlik uzatishi va ko‘tarish balandligi; Q_1 va H_1 –ishchi suyuqlik uzatish sarfi va bosimi.

Ishchi suyuqlik maxsus nasos bilan yoki yuqori suv sathidan H_1 balandlikda joylashgan suv manbasidan berilishi mumkin. Ishchi suyuqlik suv, bug‘ yoki havo bo‘lishi mumkin va shunga mos ravishda oqimchali nasos gidroelevator, injektor yoki ejektor deb nomlanadi. Oqimchali nasoslarning FIK ancha past (15... 30%) bo‘ladi. Lekin shunga qaramay loyqa suyuqliklarni uzatishda, quduqdan suv chiqarishda, qurilish ishlari bajarishdagi suv chiqarish va suv sathini pasaytirishda, suv olish inshootlaridagi cho‘kindilarni chiqarishda, markazdan qochma nasoslarni ishga solishdan avval suvga to‘ldirishda keng qo‘llaniladi. Chunki oqimchali nasoslarning tuzilishi sodda, o‘lchamlari kichik, yeylimadigan va aylanadigan detallar yo‘q, ishonchliligi yuqoridir. Konus naychadan chiqayotgan oqimchani tezligi qancha katta bo‘lsa, oqimchali nasosning bosimi H shuncha yuqori bo‘ladi. Konus naychadagi ishchi suyuqlik tezligi 20...50 m/s, so‘rish va uzatish quvurlaridagi tezlik 2...3 m/s qabul qilinadi. Quduqlardan suv chiqarishda oqimchali nasos markazdan qochma nasos so‘rish balandligi orttirish uchun qo‘llaniladi. 6.5-rasmda oqimchali nasos markazdan qochma nasosning so‘rish quvuriga o‘rnatilgan tasviri keltirilgan.

Oqimchali nasosga suyuqlik markazdan qochma nasos bosimli quvuridan uzatiladi. Bu holda u quduqdagi suvni 30...40 m balandga ko'tarib, markazdan qochma nasos so'rish imkoniyatiga ega bo'ladigan sathgacha etkazib beradi. Hozirgi davrda quduqqa o'rnatiladigan markazdan qochma artezian nasosi va oqimchali nasos birlashgan ya'ni bitta qobiqqa joylashtirilgan nasoslar ham ishlab chiqarilgan.



6.5-rasm. Quduqdan suv chiqaruvchi oqimchali nasos tasviri:

1-markazdan qochma nasos; 2-o'rama quvur; 3-oqimchali nasosning suv ko'tarish quvuri; 4-bosimli suv berish quvuri; 5-diffuzor;
6-aratashish bo'linmasi; 7-konus naycha; 8-so'rish qopqog'i.

6.3. Havoli suv uzatkichlar (erliftlar)

Havoli suv uzatkich yoki erlift yordamida quduqlardan, ayniqsa loyqa va qum aralash suvni chiqarishda hamda quduq suvidagi gazni chiqarib tashlashda keng qo'llaniladi. Erliftning ish tarzi tutash idishlar qonuniyatiga asoslangan bo'lib (6.6-rasm), quduqdagi suv va suv ko'tarish quvuridagi suv-havo aralashmasi (emulsiya) zichliklari farqi hisobiga emulsiya yuqoriga ko'tariladi. Suv ko'tarish quvuri 3 quduqdagi dinamik suv sathiga botiriladi.

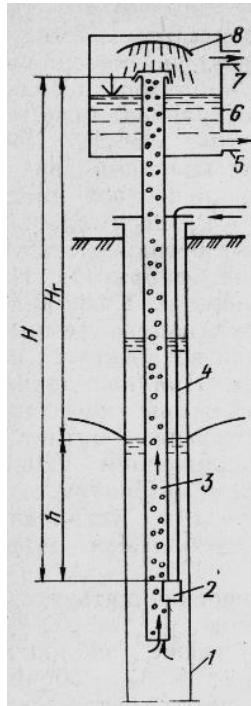
Kompressordan uzatiladigan qisilgan havo 3 suv ko'tarish quvuriga 4 havo quvuri orqali h chuqurlikda uzatilib, 2 forsunka yordamida sochib beriladi. Natijada, suv ko'tarish quvurida zichligi ρ_{em} teng suvning ρ zichligidan kam

bo‘lgan emulsiya hosil bo‘ladi va emulsiyani suv H balandlikda siqib chiqaradi.

Erliftning geometrik uzatish balandligi:

$$H_G = h \cdot \left(\frac{\rho}{\rho_{em}} - 1 \right) - h_w; \quad (6.2)$$

bu yerda: h - forsunkani dinamik suv sathidan botirilish chuqurligi; ρ, ρ_{em} -suvning va emulsiyaning zichliklari; h_w -suv ko‘tarish quvuridagi bosim isroflari.



6.6-rasm. Erliftning o‘rnatalish tasviri:

1-quduq, 2-forsunka; 3-suv ko‘tarish quvuri; 4-havo uzatish quvuri; 5-olib ketish quvuri; 6-suv qabul qiluvchi idish; 7-havo chiqarish teshikchasi; 8-to‘suvchi devor.

Quduqdan Q (m^3/s) miqdorda suyuqlik uzatish uchun kompressorning quduqqa haydashi zarur bo‘lgan havo miqdori (m^3/s):

$$Q_{havo} = \frac{QH_G}{\eta_{erl} 231g \frac{h+10}{10}} \quad (6.3)$$

Erliftning FIK

$$\eta_{erl} = \frac{\rho g Q H_G}{A} \quad (6.4)$$

bu yerda: A -forsunkadagi qisilgan havo energiyasi, kVt.

Erliftning ish jarayoni uchun havoning zaruriy bosimi (mPa):

$$P_\rho = 0,01(h + h_{w.h}) \quad (6.5)$$

bu yerda: $h_{w.h}$ - havo uzatish quvuridagi bosim isroflari ($h_{w.h} < 5 m$) m qabul qilinadi.

Erliftning geometrik ko‘tarish balandligi H_G , nisbiy botirilish chuqurligi H/H_G va nisbiy havo sarfi Q_{havo}/Q bog‘liq bo‘ladi (6.1-jadval).

bu yerda Q_{havo} –atmosfera bosimi ta’sir etgan holdagi havo sarfi.

Kompressorni ishga solishdagi boshlang‘ich havo bosimi, mPA:

$$H_1 = 0,01(H - h_0 + 2); \quad (6.6)$$

bu yerda: h_0 -quduqdagi statik suv sathigacha chuqurlik.

Kompressor uzatadigan havo idishi (resiver) hajmi (m^3), uning havo haydash miqdori $Q_k \leq 30 m^3/min$ bo‘lganda:

$$W_{res} = 2,2\sqrt{Q_k}. \quad (6.7)$$

Agar $Q_k > 30 m^3/min$ bo‘lsa: $W_{res} = 3,9\sqrt[3]{Q_k}$ (6.8)

6.1-jadval

Erliftning geometrik uzatish balandligini uning nisbiy botirilish chuqurligi va nisbiy havo sarfiga bog‘liqligi

N_G, m	$K = H/H_G$	Q_{havo}/Q	η_{erl}
<15	3...2,5	1,5...2	0,59
15...30	2,5...2,2	3,5...2	0,57
30...60	2,2...2,0	5...5,5	0,53
60...90	2,0...1,75	6,5...7	0,5
90...120	1,75...1,65	8...9	0,4

Kompressor validagi quvvat $N_r = N_o O_k P_p$ (6.9)

bu yerda: N_0 -1m³ havoni 1 min siqish uchun sarflanadigan kompressorning solishtirma quvvati (6.2-jadval).

6.2-jadval

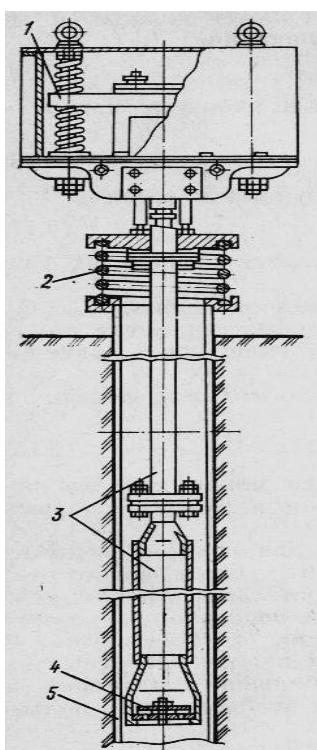
Kompressorni solishtirma quvvati

Havo bosimi R_r kg/sm ²	Kompressorning solishtirma quvvati, kVt	
	bir pog‘onali	ikki pog‘onali
8	-	0,74...0,78
7	-	0,80...0,83
6	0,95...1,05	0,83...0,9
5	1,05...1,1	0,92...0,96
4	1,1...1,18	1,05...1,12
3	1,12...1,28	1,3...1,35
2	1,26...1,4	-

Erliftning FIK nisbatan past, ya’ni 20...25 % atrofida bo‘ladi, lekin uning tuzilishi sodda, ishlashi ishonchli, qattiq zarrachalar (qum) aralashgan suyuqliklarni chuqur, diametri kichik, vertikal, qiya yoki devori egilgan quduqlardan chiqarish uchun qo‘llanilishi mumkin. Sanoatda erliftlar ishlab chiqarilmaydi. Uni joyni o‘zida hisoblar asosida tayyorlanadi.

6.4. Tebranma nasoslar

Tebranma nasoslar ishqalanish nasoslari turiga mansb bo‘lib, ularni ishslash tarzi inersiya kuchlaridan foydalanishga asoslangan. Ishchi elementi (qopqoqporshen) Mexanik tebratgich ta’sirida tebranib, ilgarilanma-qaytarilma harakat qiladi. Tebranma nasoslar oz miqdordagi suyuqlikka past bosim beradi, ya’ni suyuqlik uzatishi $Q=1 \text{ l/s}$ gacha va bosimi $H=30 \text{ m}$ gacha bo‘ladi. Ular asosan ikki xil: yuzaga o‘rnatiladigan va suvga botiriladigan tebratkichli turda ishlab chiqariladi.



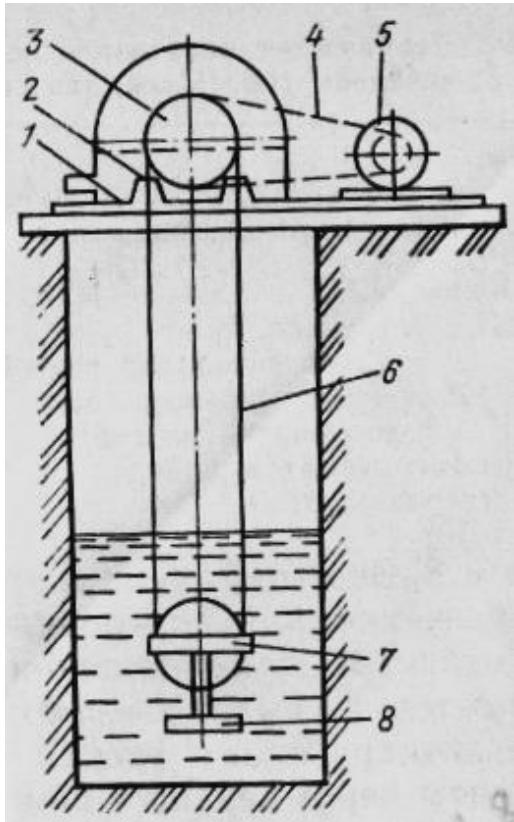
Yuzaga o‘rnatiladigan tebratkichli nasos diametri 100 mm dan katta bo‘lgan quduqlardan suv chiqarishga mo‘ljallangan (6.7-rasm).

Unga rezonansli elektr magnit tebratgich 1 o‘rnatilgan. Suv uzatish quvuri 3 tebratgich 1 ni pastki qismiga mahkamlangan bo‘lib, uning ostki qismiga 4 qopqoq joylashtiriladi. Elektromagnitni tebranishi 3 suv uzatish quvuri orqali 4 qopqoqqa uzatiladi va uning tebranishidan suv inersiya kuchi oladi. Qopqoq 4 ustida bosim davriy ravishda o‘zgarishi hisobiga suv quduqdan suv uzatish quvuriga o‘tadi va yuqoriga ko‘tariladi.

6.7-rasm. Yuzaga o‘rnatiladigan tebranma nasos: 1-tebratgich; 2-prujinali amortizator; 3-suv uzatish quvuri; 4-qopqoq; 5-o‘rama quvur.

Hozirgi davrda 1 minutda 3000...6000 marta tebranish hosil qiladigan nasoslar ishlab chiqarilgan. Bu nasoslar quduqdagi suvda qum miqdori ko‘p bo‘lganda ham qo‘llanishi mumkin. Tebranma nasoslarning kamchiligi: suv uzatishi oz va FIK past (20...35 %).

6.5.Tasmali va chilvirli suv uzatkichlar



Tasmali suv uzatkichlar. Shaxtali va burg‘ulash quduqlardan suv chiqarishda qo‘llaniladigan tasmali va chilvirli suv uzatkichlar **kapillyar nasoslar** deyiladi. Tasmali suv uzatkichlarning asosiy ish elementi rezina aralashmali matodan tayyorlanadigan tasma 6 bo‘lib, u quduq tepasiga joylashgan aylanuvchi 3 shkiv yordamida harakatga keltiriladi (6.8-rasm).

6.8-rasm. Tasmali suv uzatkich tasviri:
1-tayanch ramasi; 2-qobiq; 3 va 7-yyetaklovchi va ergashuvchi shkivlar; 4-tasmali uzatma; 5-dvigatel; 6-ish tasmasi; 8-yuk.

Ish tasmasini taranglovchi 8 yuk osilgan ergashuvchi shkiv 7 suvga kamida 0,5 m botiriladi. Yyetaklovchi shkiv 3 dvigatel 5 yordamida tasmali uzatma 4 orqali harakatga keltiriladi. Yyetaklovchi shkiv 3 aylanishi va suvga botirilgan ish tasmasi harakatdanishi natijasida ishqalanish kuchi ta’sirida unga yopishgan yupqa suv qatlami yuqoriga ko‘tariladi. Tasmani 3 yyetaklovchi shkivdan o‘tishida unga yopishgan suv qatlami markazdan qochma kuch ta’sirida va kapillyar sirt tarangligi buzilishi oqibatida 2 qobiqka sachraydi va novga oqib tushadi. Tasmaning kesim yuzasi 50x5, 100x5, 100x4 mm o‘lchamlarda tayyorlanadi va uning eng qulay tezligi 4...6 m/s qabul qilinadi.

Sanoatda ВЛМ-100, ЛВ-200, ГЛВ-250 va boshqa turdag'i tasmali suv uzatkichlar ishlab chiqarilgan bo'lib, ularning suv uzatishi $Q=3\dots7\text{ m}^3/\text{soat}$, uzatish chuqurligi $H=250\text{ m}$ gacha, FIK $\eta=0,25\dots0,65$, shkivning aylanish chastotasi $n=350\dots450\text{ ay/min}$, tasmaning chiziqli tezligi $4,5\dots6,5\text{ l/s}$ ga teng bo'ladi.

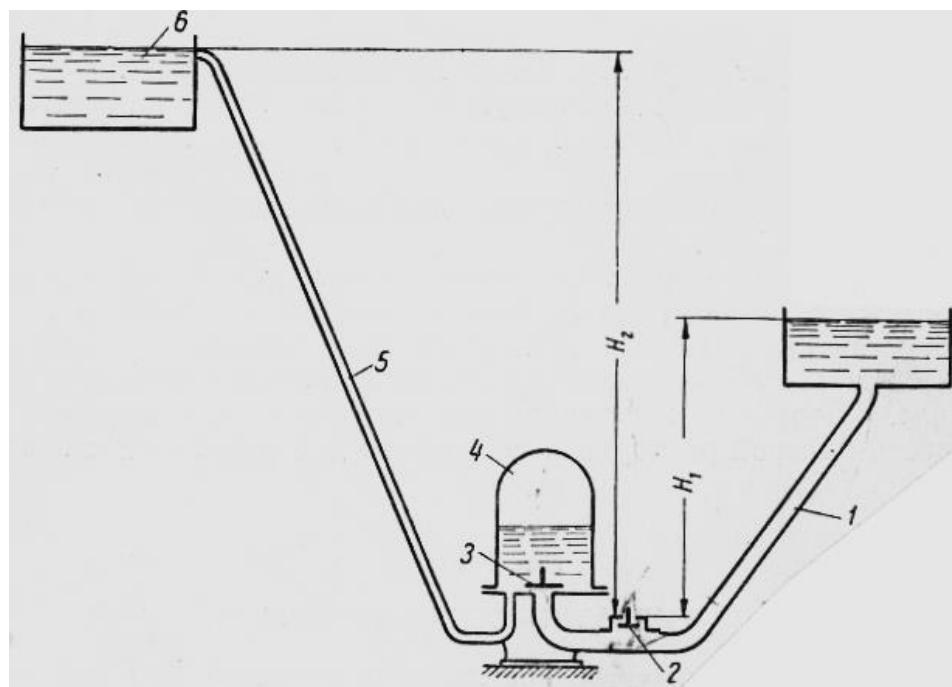
Chilvirli suv uzatkichlar. Chilvirli suv uzatkichlar burg'ulash quduqlaridan suv chiqarishga mo'ljallangan bo'lib, quduq diametri $d > 150\text{ mm}$ bo'lган holda qo'llaniladi. Ularning ishlash tarzi tasmali suv ko'targichlarga o'xshash bo'ladi. Ishchi elementi yumaloq yoki to'rtburchak kesim yuzali rezina aralashgan matodan tayyorlangan arqon (chilvir) bo'lib, u qo'shimcha quvurcha ichiga joylashtiriladi.

Chilvirning kesim yuzasi 32×12 , $32\times7\text{mm}$ o'lchamlarda tayyorlanib, teshikchalarga ega bo'ladi Chilvirli suv ko'targichlar belgisi ВШП deb belgilanadi. Ularning suv haydashi $Q=3,5\dots8\text{ m}^3/\text{soat}$, uzatish balandligi $H=50\text{ m}$ gacha, FIK $\eta=0,5$ gacha, chilvirning tezligi $V=4\dots6\text{ m/s}$ ga teng bo'ladi.

6.6. Gidravlik taran

Gidravlik taran yordamida suvni yuqoriga ko'tarish uchun uning o'qidan yuqorida joylashgan suv manbasi bo'lishi talab etiladi (6.9-rasm). Gidravlik taranda suv gidravlik zarb energiyasidan foydalanib ko'tariladi. Og'irligi gidrostatik bosim kuchidan kam bo'lган 2 qopqoq bosilsa, suv H_1 bosim bilan tashqariga oqa boshlaydi. Bu yerda suvning tezligi V noldan to V_1 tezlikka ortib boradi. Tezlikning ortishi mobaynida muayyan bir vaqtida statik va dinamik bosim 2 qopqoqning og'irlik kuchidan ortib ketadi va uni ko'tarib yopib qo'yadi. Suv kelayotgan quvurda to'g'ri zarba hosil bo'ladi va bosim kuchi 3 qopqoqning og'irlik kuchi hamda 4 qalpoqdagi bosim kuchidan ham ortib ketadi. Natijada, 3 qopqoq ochiladi va bir qism suv qalpoqqa o'tadi. Shu paytda suv kelayotgan 1 oziqlantiruvchi quvurdagi bosim pasayadi va 3 qopqoq berkiladi, ya'ni teskari zarb paydo bo'ladi va 2 qopqoq ochilib, suv yana tashqariga oqa boshlaydi.

Yuqoridagi holat bayon qilingan tartibda qaytarilib turadi. Har bir zarbadan qalpoqda to‘plangan suv qisilib, ortiqcha bosim hosil qiladi va 5 bosimli quvur orqali yuqoriga H_2 balandlikka ko‘tariladi.



6.9-rasm. Gidravlik taran tasviri:

1-oziqrantiruvchi quvur; 2-zarb qopqog‘i; 3-bosimli qopqoq; 4-havo qalpog‘i; 5-bosimli quvur; 6-yuqoridagi suv qabul qiluvchi manba.

Zarbning 1 minutda qaytarilishi 20...100 ga teng. Gidravlik taranning o‘lchamlari quyidagicha qabul qilinadi: ozirlantiruvchi quvur uzunligi $L=(5\dots8)H_1$; $H_1=1\dots20$ m; $H_2=100$ m gacha. Gidravlik tarannning suv uzatishi

$$q = \frac{\eta H_1 Q}{H_2} \quad (6.10)$$

bu yerda: H_1 —suvning tushish balandligi; H_2 —uzatish balandligi; Q -ishchi suyuqlik sarfi; η -taranning FIK.

Sanoatda gidravlik taranning turli konstruksiyalari ishlab chiqarilgan, masalan ТГ-1, ТГ-2, УИЖ-К100, ЕрПИ-250 va h.k. Ularning suv uzatishi $q=3\dots18$ l/s, bosimi $H_2=150$ m gacha va FIK 0,25...0,8 ga teng. Gidravlik taran oddiy va arzon, buzilmaydi, energiya va foydalanish harajatlari talab qilmaydi. Ortiqcha ko‘p miqdordagi suvni tashlamaga tushirib yuborilishi uning kamchiligi hisoblanadi.

6.1-masala. Suv quyilish sathidan statik suv sathi $h_0=20$ m va dinamik suv sathi $H_g=30$ m chuqur joylashgan quduqdan $Q=80$ m^3/soat suv uzatadigan erliftning asosiy ish ko‘rsatkichlarini hisoblang.

Yechish: Forsunkani dinamik suv sathiga botirilish koeffitsienti $K=2,5$ va FIK=0,57 qabul qilamiz (6.1-jadval). U holda forsunkani botirilish chuqurligi

$$H = K \cdot H_g = 2,5 \cdot 30 = 75 \text{ m}.$$

Kompressorning havo sarfi

$$Q_{havo} = \frac{QH_g}{23 \cdot \eta_{erl} \lg \frac{h+10}{10}} = \frac{80 \cdot 30}{0,57 \cdot 23 \lg \frac{(75-30)+10}{10}} = 4,13 \text{ m}^3 / \text{min}$$

Kompressorni havo haydash miqdori:

$$Q_k = 1,2Q_{havo} = 1,2 \cdot 4,13 = 4,95 \text{ m}^3 / \text{min}$$

Kompressorni ishga solishdagi bosimi;

$$P_1 = 0,01(H - h_0 + 2) = 0,01(75 - 20 + 2) = 0,5 \text{ MPa} = 5,7 \text{ kg / sm}^2$$

Kompressorning ishchi bosimi:

$$P_p = 0,01(H - H_g + h_{w.h.}) = 0,01(75 - 30 + 5) = 0,57 \text{ MPa} = 5 \text{ kg / sm}^2$$

Ikki pog‘onali kompressor uchun solishtirma kuvvatni $N_0=0,94$ kWt qabul qilib (6.2-jadval), uning validagi quvvatni aniqlaymiz:

$$N_k = N_0 Q_k P_p = 0,94 \cdot 4,95 \cdot 5 = 23,3 \text{ kWt}$$

Kompressor elektrosvigateli quvvati:

$$N_{dv} = \frac{N_k}{\eta_{uz}} \cdot K = \frac{23,3}{0,98} \cdot 1,1 = 26 \text{ kWt}$$

bu yerda: η_{uz} - tasmali uzatmaning FIK (0,98);

K-zahira koeffitsienti ($K=1,1$)

VI-bob bo‘yicha nazorat uchun savollar:

1.Nima sababdan uyurmali nasoslarning bosimi markazdan kochma nasoslarga nisbatan ancha yuqori bo‘ladi?

- 2.Labirintli nasoslar qaysi sohada qo'llaniladi?
- 3.Shnekli nasosni tuzilishi va ish tarzi qanday bo'ladi?
- 4.Oqimchali nasosning asosiy detallari nimalardan iborat?
- 5.Oqimchali nasoslar qanday afzalliklarga ega?
- 6.Havoli suv uzatkich yani erliftning geometrik uzatish balandligi qanday ko'rsatkichlarga bog'liq?
- 7.Erliftga havo uzatish miqdori va havoning bosimi qanday aniqlanadi?
- 8.Tebranma nasosning ish tarzini tushuntirib bering.
- 9.Tasmali va chilvirli suv uzatkichlarda suv ko'tarish qanday amalga oshiriladi?
- 10.Gidravlik taranning suv uzatishi qanday ko'rsatkichlarga bog'liq?
- 11.Gidravlik taranning kamchiliklari va afzalliklarini tushuntirib bering.

VII BOB. NASOS STANSIYALARINING TURLARI VA ULARNING INSHOOTLARI

7.1 Nasos stansiyalari va ularning inshootlari haqida umumiylar tushunchalar

Nasoslar yordamida suv iste'molchisi yoki foydalanuvchilariga suv yetkazib berishni ta'minlaydigan gidrotexnika inshootlari va jihozlari majmuiga nasos stansiyasi deyiladi. Qo'llanilishi bo'yicha ular statsionar(qo'zg'almas) yoki ko'chma bo'lishi mumkin. Suv haydash qobiliyati (Q) va bosimi (H) bo'yicha ular quyidagi guruhlarga bo'linadi:

Suv sarfi "Q" bo'yicha:

1. Kichik nasos stansiyalari ($Q < 10 \text{ m}^3/\text{s}$)
2. O'rta nasos stansiyalari ($Q = 11 - 50 \text{ m}^3/\text{s}$)
3. Yirik nasos stansiyalari ($Q = 51 - 100 \text{ m}^3/\text{s}$)
4. Noyob nasos stansiyalari ($Q > 100 \text{ m}^3/\text{s}$)

Bosimi "H" bo'yicha:

1. Past bosimli ($H < 20 \text{ m}$)
2. O'rta bosimli ($H = 21 - 60 \text{ m}$)
3. Yuqori bosimli ($H > 60 \text{ m}$)

Nasos stansiyasi tarkibiga umumiyl holda quyidagi inshootlar va asosiy qurilmalar kirishi mumkin: suv olish inshooti, suv uzatish inshooti, avankamera, suv qabul qilish inshooti, so'rish quvurlari, nasos stansiyasi binosi, bosimli quvurlar, suv chiqarish inshooti, bosim havzasasi, suv olub ketish kanali.

Nasos stansiyasining asosiy jahozi – nasoslar elektr yoki ichki yonuv dvigatellari yordamida ishlatilishi mumkin. Hozirgi paytda asosan elektr dvigatelli markazdan qochma va o'qiy nasoslar ko'proq ishlatiladi.

Nasos stansiyalari suv sifati va sarfini nazorat qiluvchi gidrotexnik qurilmalar bilan ham ta'minlanadi. Ularga zatvorlar, oqiziqlarni ushlab qoluvchi panjaralar, to'rlar va boshqalar kiradi. O'rta, yirik va noyob zamонавиы nasos stansiyalarida avtomatika elementlari ham mavjud bo'ladi.

Nasos stansiyasi binosining planda joylashuviga ko‘ra nasos stansiyalar suv o‘zani qirg‘og‘ida yoki derivatsion kanalga bog‘langan holda o‘zandan uzoqda barpo etiladigan turlarga bo‘linadi. Balandlik ko‘rsatkichlari bo‘yicha nasos stansiyalari yer ustida, yer ostida yoki yerga yarim kirgan holda joylashishi mumkin.

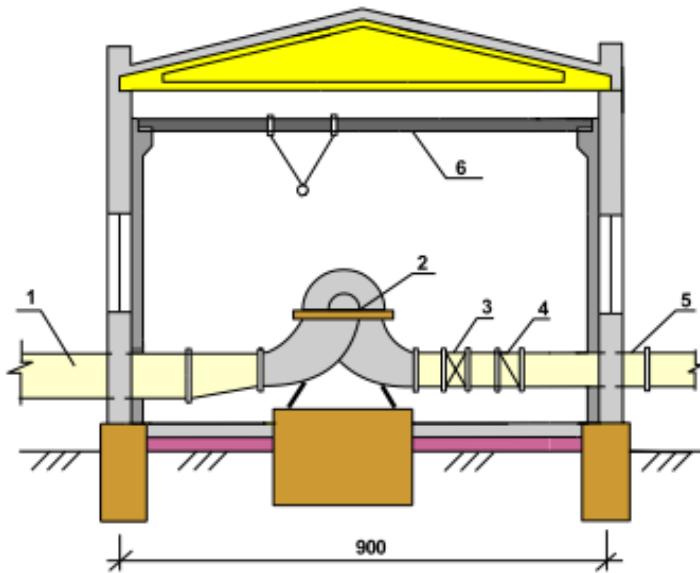
7.1.1 Nasos stansiyalarining tarkibiy qismlari

Suv olish inshooti nasosga olinadigan suv sarfini kafolatlash uchun barpo etiladi. Bu inshoot odatda zatvorlar bilan ta’minlanadi. Bundan tashqari suv olish inshootida oqiziqlar va baliqlarni nasoslarga o‘tkazmaydigan qurilmalar ham nazarda tutilishi mumkin.

Suv uzatish inshooti ochiq kanal yoki yopiq quvur ko‘rinishida bo‘lishi mumkin. Bu inshoot derivatsion sxema bo‘yicha ishlaydigan stansiyalar tarkibida quriladi. Suv uzatish inshootining o‘lchamlari gidravlik hisoblar asosida tayinlanadi.

Avankamera suv uzatish inshootini suv qabul qilish inshooti bilan bog‘lovchi qismdir. Suv qabul qilish inshooti odatda suv uzatish inshootidan kengroq va chuqurroq bo‘ladi. Shu sababli, avankamera kesimi suv qabul qilish inshooti tarfga qarab kengayib va chuqurlashib boradi. Suv qabul qilish inshootida nasoslarning me’yorlar darajasida so‘rish imkoniyatlari ta’minlanadi. Suv nasoslarga so‘rish quvurlari yordamida uzatiladi. So‘rish quvurlarining kallagi teskari klapanli to‘r bilan ta‘minlangan bo‘lishi mumkin.

Nasos stansiyasi binosi asosiy ishchi maydonchalar va xizmat xonalaridan tashkil topadi. Unda nasoslar, dvigatellar, energiya uzatuvchi qurilmalar, boshqaruv pulti, yuk ko‘tarish kranlari va shunga o‘xshash joylashadi.



7.1 – rasm. Nasos stansiyasi binosining ko‘ndalang qirqimi: 1 – so‘rish quvuri, 2 – nasoslar, 3 - qulfak, 4 – teskari klapan, 5 - bosim quvuri, 6 –yuk ko‘tarish krani.

Bosim (haydash) quvurlari nasoslarni suv chiqarish inshooti bilan bog‘laydi. Bosim quvurlarida qulfaklar va teskari klapanlar bilan ham ta‘minlanishi lozim.

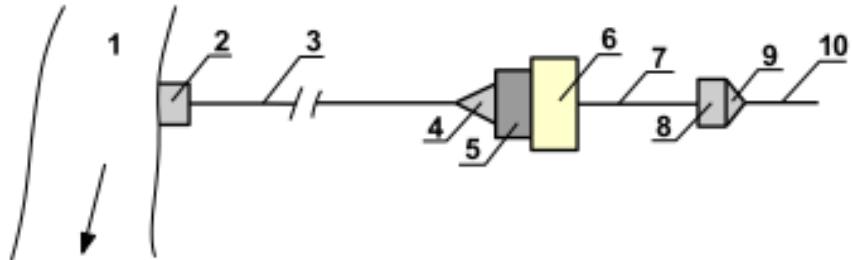
Suv chiqarish inshootining asosiy vazifasi bosim quvuridan chiqayotgan oqimni yuqori byefga uzatishda minimal napor yo‘qotilishiga erishishni ta‘minlash hamda nasos agregati ishdan to‘xtaganda bosim havzasidagi suvning orqaga (nasoslar tarafga) keskin qaytib ketishini oldini olishdir.

Bosim havzasi suv chiqarish inshootini suv olib ketish o‘zani bilan bog‘laydi.

7.1.2 Nasos stansiyalarining joylashish sxemalari

Nasos stansianing joylashish sxemalari qurilish hududining geologik, gidrogeologik, hidrologik va topografik sharoitlari, texnik-iqtisodiy yechimlar va boshqa omillarga bog‘liq holda turlicha bo‘lishi mumkin.

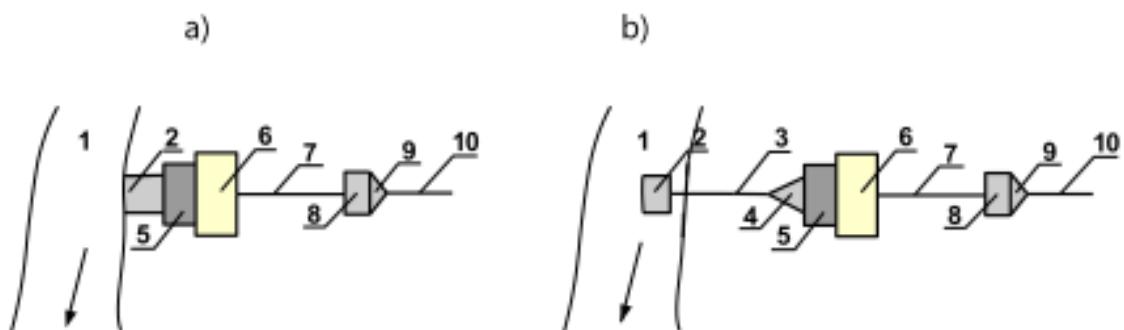
Derivatsion joylashish sxemasining umumiyligi tuzilishi 7.2 – rasmda keltirilgan. Bu sxema o‘tkazish yo‘lining teorisini relyefi sharoitlarida nasos stansiyal binosini iloji boricha sug‘orish maydoniga yaqin joyga qurish maqsadida, (bosim quvurlari uzunligini kamaytirish uchun) qabul qilinadi.



7.2 - rasm. Derivasiya kanalli nasos stansiyasi sxemasi:

- 1 – suv manbai; 2 – suv olish inshooti; 3 – suv keltirish derivasiya kanali;
- 4 – avankamera; 5 – suv qabul qilish inshooti; 6 – NS binosi; 7 – bosim quvuri; 8 – suv chiqarish inshooti; 9 – bosim havzasi; 10 – mashinali (ketuvchi) kanal.

Nasos stansiyasi binosining suv manbai qirg‘og‘ida joylashadigan sxemalari ham keng qo‘llaniladi. Bunda suv olish, suv qabul qilish inshootlari nasos stansiyasi binosi bilan birga (7.3 - rasm, a) yoki nasos stansiyasi binosi alohida (7.3 - rasm, b) joylashishi mumkin.



7.3-rasm. Nasos stansiyasi binosining suv manbai qirg‘og‘ida joylashuv sxemalari: 1 – suv manbai; 2 – suv olish inshooti; 3 – suv keltirish derivasiya kanali; 4 – avankamera; 5 – suv qabul qilish inshooti; 6 – NS binosi; 7 – bosim quvuri; 8 – suv chiqarish inshooti; 9 – bosim havzasi; 10 – mashinali (ketuvchi) kanal.

7.2 Suv ta'minoti va chiqindi suvlarni chiqarish nasos stansiyalari

Ishlab chiqarish va maishiy oqova, atmosfera suvlari va yog‘inlar (loyqa) tozalash stansiyalariga mahalliy relyef sababli o‘zi oqib borishi mumkin bo‘lmagan hollarda kanalizatsiya nasos stansiyalari quriladi. Kanalizatsiya tizimlari qurilishining turli variantlarini taqqoslash shuni ko‘rsatadiki, o‘zi oqar kollektorlarini ochiq usulda ishslashda yotqizilish chuqurliklarini: qoyali zaminda 4–5 m gacha, nam, oquvchan zaminlarda 5–6 m va quruq zaminda 7–8 m gacha qabul qilish tavsiya etiladi.

Agar, o‘tkazilayotgan kollektorning joylashtirish chuqurligi tavsiya qilingan chuqurlik kattaligidan ortsa, unda texnikaviy-iqtisodiy asoslashga mos ravishda kanalizatsiya nasos stansiyasini qurishni ko‘rib chiqish lozim. Suv toshqinidan himoyalovchi dambalar bilan ta’minlangan, daryo sohilida joylashgan shaharlarda atmosfera suvlarini haydovchi nasos stansiyalari quriladi.

Rejallashtirish, sanitar, gidrogeologik va topografik mahalliy sharoitlarni hisobga olgan holda barcha variantlar texnikaviy-iqtisodiy asoslangandan so‘ng kanalizatsiya tizimi umumiy sxemasidagi nasos stansiyalarining soni va qurilish joyi tanlanadi. Nasos stansiyasining qurilishi joyining gidrogeologik sharoitlari qurilishi ishlar uchun ma’qul bo‘lishi zarur (qattiq zamin, grunt suvlari sathining past bo‘lishi va shunga o‘xhash). Lekin, bunday talablarni amalda bajarish mushkul.

Kanalizatsiya nasos stansiyalarini ishlab chiqarish korxonalari (oziq-ovqat sanoatidan tashqari), ombor xonalar yaqinidagi bo‘sh hududlarga, yoki ko‘kalamlashtirilgan massivlarda qurish maqsadga muvofiqdir.

Shaharning qurilgan hududida esa stansiyani kvartallar orasida joylashtiriladi va sel suvlari tizimlariga avariya tugunlari o‘rnataladi.

Sanitariya shartlari bo‘yicha nasos stansiyalarni turar-joy va jamoatchilik binolaridan 20–30 m uzoq masofada bo‘lgan alohida binolarda joylashtirish zarur. Agar, bo‘sh hudud bo‘lmasa, oradagi masofa Davlat sanitariya qo‘mitasi bilan kelishilgan holda kamaytiriladi.

Nasos stansiya hududi perimetri bo‘yicha eni 10 m kam bo‘lмаган himoya-ko‘kalamlashtirish zonasini qurish zarur. Atmosfera suvlarini haydovchi nasos stansiyalarini rostlovchi hajm sifatida ishlatish mumkin bo‘lgan suv xavzalari yonida qurish mumkin. Kanalizatsiya nasos stansiyalari qurilish joylarini mahalliy sanitar-nazorat organlari va suv xo‘jaligi Vazirligi bilan kelishilgan holda tanlanadi.

Quriladigan nasos stansiyalari sonini aniqlashda, oqova suvlarni haydash uchun nasos stansiyalarini qurish va ularni ishlatish katta mablag‘larni talab qilishi va shuning uchun ular sonini ko‘paytirish maqsadga muvofiq emasligini nazarda tutish lozim.

Nasos stansiyalarini bir xilda yotqizilgan, kamida ikkita bo‘lgan, bir biri bilan to‘qnashuvchi o‘zi oqar kollektorlar kesishadigan joylarida qurish tavsiya qilinadi. Qabul qilingan ushbu yechimda kollektorlar va nasos stansiyasining qurilishi narxi kamayadi, lekin siqv uqvuro‘tkazgich uzunligi birmuncha ortadi.

Oqova suvlarni tozalash inshootlariga haydaydigan nasos stansiyalarini joylashtirish, turli variantlarni taqqoslash asosida bajariladi. Nasos stansiyalarini tozalash inshootlarida qurishda yordamchi-ishlab chiqarish binolarini qurishga ehtiyoj qolmaydi. Stansiyadan qattiq aktiv loyqa, loyqa maydonlaridagi drenaj suvlar va birlamchi tindirgichlardagi cho‘kmalarni haydash uchun ham foydalaniadi.

Tindirgichlarni bo‘shatish uchun qabul qiluvchi rezervuarlardan foydalanish mumkin. Ko‘p hollarda xizmat qilish va maishiy xonalar qurilishiga zarurat bo‘lmaydi. Lekin bunday hollarda bosh kollektor va kanalizatsiya nasos stansiyasining uzunligi va chuqurligi ortishi mumkin. Nasos stansiyasini kanallashtirilgan ob’yekt atrofida joylashtirishda siqv suv o‘tkazgichlari qurilish narxi elektroenergiya sarfi va uning oqibatida foydalanish sarflari ortadi, ammo narxi qimmat bo‘lgan o‘zi oqar kollektor qurilishiga zarurat yo‘qoladi.

7.2.1 Kanalizatsiya nasos stansiyalarining tasnifi, tuzilish sxemalari

Haydalayotgan suyuqlik turiga qarab kanalizatsiya nasos stansiyalari 4 guruhga bo‘linadi:

1. Maishiy oqova suvlarni haydash uchun.
2. Sanoat oqova suvlarini haydash uchun.
3. Atmosfera suvlarini haydash uchun.
4. Cho‘kmalarni haydash uchun.

Birinchi guruhga taaluqli nasos stansiyalari kanalizatsiya tizimlarida joylashtiriladi. Shahar kanalizatsiyasini umumiy sxemadagi joylashtirilgan o‘rniga va bajaradigan funksiyalariga qarab:

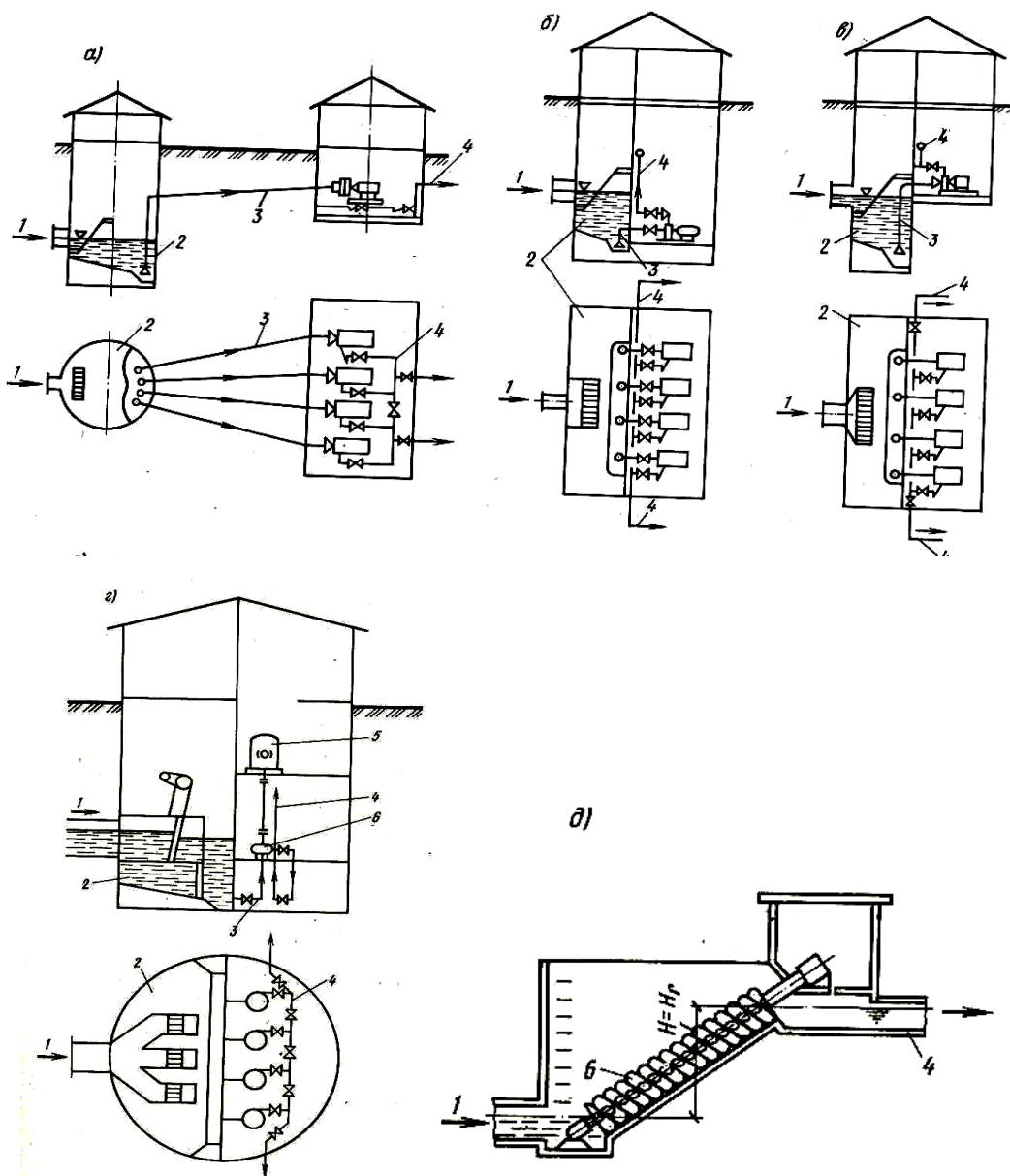
- a) kanallashtirilgan alohida ob’yektlardan oqova suvlarni haydovchi, mahalliy;
- b) quyi joylashtirilgan kollektorlardan baland joylashgan, kanallashtirilgan alohida rayonlardan suvni haydaydigan, rayon;
- v) kanallashtirilgan hududlardagi barcha oqova suvlarni tozalash inshootlariga haydaydigan, bosh stansiya inshootlari quriladi.

Ikkinci guruh nasos stansiyalarini qurishda, haydalayotgan oqova suvlarining turlariga qarab maxsus talablar qo‘yiladi. Masalan, zararli oqova suyuqligi beton, cho‘yan va po‘latga ta’sir qilib, rezervuar yemirilishiga olib kelmasligi uchun maxsus nasoslar va jihozlarni vaqtqi-vaqtida toza suv bilan yuvib turuvchi qurilmalar o‘rnataladi. Uchinchi guruhga taalluqli nasos stansiyalari atmosfera suvlarini tashlash joylariga o‘zi oqib borishi mumkin bo‘lmagan hollarda, sel kanalizatsiya tizimlarida quriladi.

To‘rtinchi guruhga mansub nasos stansiyalari oqova suvlarini tozalash va cho‘kmalarni qayta ishslash inshootlari tarkibiga kiradi. Bunday stansiyalardan cho‘kmalarni birlamchi tindirgichlardan metantenklarga, achitilgan cho‘kmani metantenkdan qayta ishslash inshootlariga, zichlangan cho‘kmani metantenkka, aktiv loyqani ikkilamchi tindirgichdan aktiv loyqa regeneratoriga yoki aerotenkka va qumtutqichdan qum haydash uchun foydalaniladi.

Bundan tashqari ulardan katta uzunlikdagi cho'kma o'tkazgichlardagi (tranzit nasos stansiyalar) siqvni oshirish uchun ham foydalaniladi.

Ko'rsatib o'tilgan nasos stansiyalari oqova suvlarni tozalashning barcha texnologik sxemalarida ham bo'lishi shart emas. Ularni o'rnatish, maydon relyefi va oqova suvlarini tozalash stansiyalarining o'tkazuvchanlik imkoniyatiga boo'liqdir. O'tkazuvchanlik imkoniyati katta bo'lmasan oqova suvlarni tozalash stansiyalarida ($30000\text{ m}^3/\text{sutkagacha}$) nasos stansiyalarni birlamchi tindirgichni boshqarish kameralariga (achigan cho'kmani haydash uchun) o'rnatiladi.



7.4 - rasm. Kanalizatsiya nasos stansiyalarining sxemalari

a- alohida; b- birlashgan; v-qoyali zaminlarda birlashgan; g-shaxta tipidagi; d- shnekli ko'targichli; 1-uzatish kollektori; 2-qabul qiluvchi rezervuar; 3-so'rish quvurlari; 4-siquv urlari; 5-elektryuritgich; 6-nasos.

7.3 Ko‘chma nasos stansiyalar

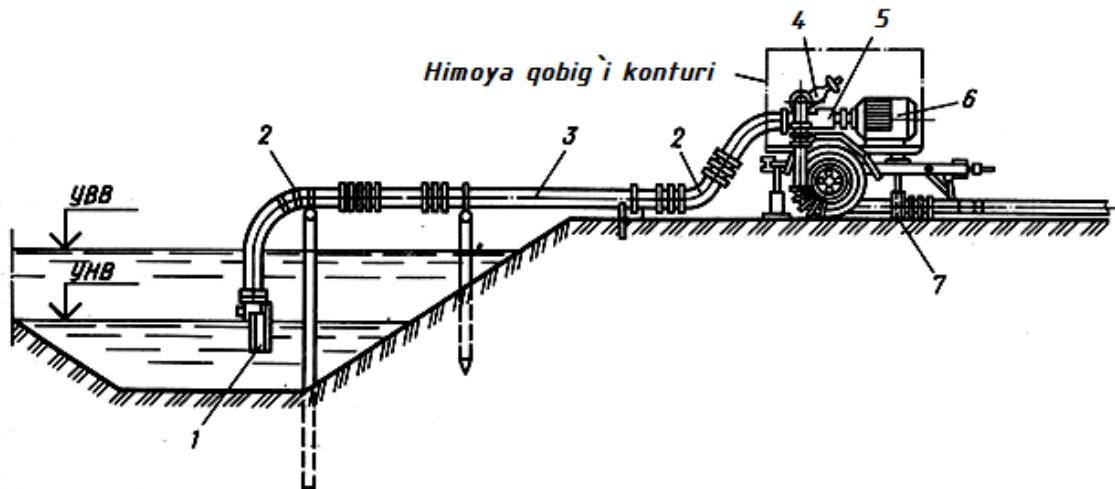
Qurilish maydonlaridagi vaqtinchalik inshoot va xo‘jaliklarni suv bilan ta’minlash uchun ko‘chma nasos qurilmalari va katta bo‘limgan uzatishli stansiyalardan foydalaniladi. Suv ta’minoti tizimlarini qurishda va ishlatishda ortirilgan tajribalar shuni ko‘rsatadiki, yirik nasos stansiyalari uzatayotgan suvning tannarxi, qoida bo‘yicha, kichik uzatishga ega bo‘lgan nasos stansiyasiga nisbatan 2-4 (undan ortiq) marta kichikdir. Bundan tashqari katta bo‘limgan nasos qurilmalari, ya’ni ko‘chma nasos qurilmalaridan foydalanish, iqtisodiy tomondan ham maqsadga muvofiqdir. Ko‘chma nasos stansiyalarini zavodda seriyali tayyorlashda ularning narxlari kamayishiga, tezda harakatga tushirish va qurilish ashyolariga bo‘lgan talabni minimum darajaga keltirishga erishiladi.

Ko‘chma nasos stansiyalari suvning haqiqiy so‘rish balandligini o‘zgarish, qismlarni qayta joylashtirish payvandlash va qayta ta’mirlash ishlari kabi xususiyatlarni hisobga olganda markazdan qochma nasoslarni o‘rnatish maqsadga muvofiq bo‘ladi. Hozirgi vaqtda barcha ko‘chma nasos stansiyalari konsol tipidagi bir pog‘onali yoki 2 yoqlama so‘rishga ega bo‘lgan markazdan qochma nasoslar bilan jihozlangan. Ko‘chma nasos stansiyalarining turli hildagi va konstruksiyadagi yetarli turlari mavjud. Ular o‘tkazish tizimlari va harakatlanish usullari bo‘yicha quyidagilarga bo‘linadi. Tashqi o‘tkazgichli quruqda yuruvchi va suzuvchi nasos stansiyalar:

Birinchi guruxdagagi nasos stansiyalari quvvatni saralash vali yoki to‘g‘ridan-to‘g‘ri dvigatel vali orqali traktor yordamida harakatga keltiriladi. Nasoslar traktorning old yoki orqa tomoniga biriktirilgan qolipga (ayvonchali nasos stansiyasi) yoki aravalarga payvand qilinadi. Traktor nasos stansiyasini ishlash joyiga ko‘chirib yuradi. Dvigatelli ko‘chma nasos stansiyasi pritsep ko‘rinishida bo‘ladi. O‘tkazish dvigatellari sifatida ichki yondiruvchi yoki elektrodvigatellaridan foydalaniladi.

7.5 - rasmda sanoatda seriyali ishlab chiqarilayotgan elektrlashtirilgan nasos stansiyasi ko‘rsatilgan. Stansiya K290/18 tipli nasos bilan jihozlangan.

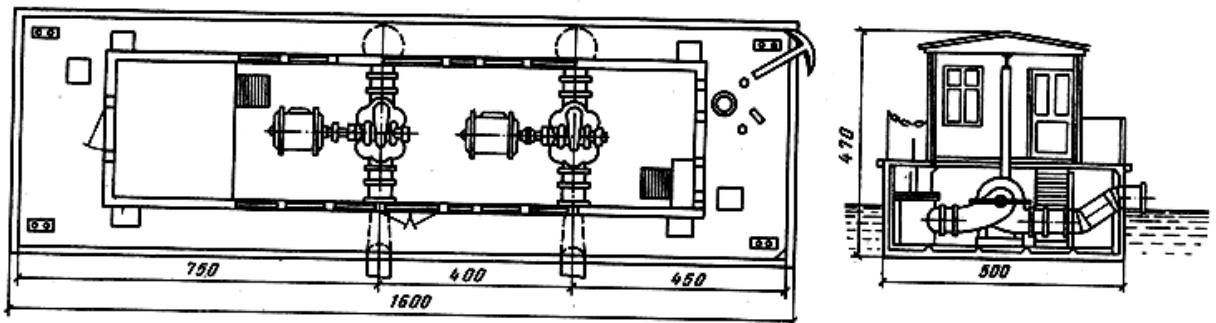
Stansianing so‘rvuchi va siquv quvuro‘tkazgichlari egiluvchan rezinali shlang va standart metall quvurlardan tarkib topgan. Quvuro‘tkazgichlarning barcha ulashlari flanslidir.



7.5 - rasm. K290/18 tipi nasos bilan jihozlangan elektrlashtirilgan ko‘chma nasos stansiyasi
1- qabul klapani; 2-egiluvchan ulanish; 3-so‘rish quvurining seksiyasi; 4-zulfin; 5-nasos;
6-elektryuritgich; 7-siquv quvurining seksiyasi.

Nasos siquv quvurchasida zulfinni va o‘tkazish elektrodvigateli bo‘lgan nasos, avtoprisepga o‘rnatilgan qolipga payvand qilingan. Agregat qo‘l yordamida boshqariladi. Suzuvchi nasos stansiyalari katta quvvatga ega stansiya hisoblanadi. Suzuvchi nasos stansiyasidagi barcha jihozlar metall yoki temirbeton pontonga joylashtiriladi. Nasos o‘tkazgichi sifatida ichki yondiruvchi dvigatel yoki elektrodvigateldan foydalaniladi.

7.6 - rasmda “Д 1250-65” tipidagi ikkita markazdan qochma nasoslar bilan jihozlangan, elektrlashgan suzuvchi nasos stansiyasi ko‘rsatilgan. Agregatlarni yig‘ma konstruksiyali temir beton pontonlari tryumida joylashtiriladi. Suv kingston tipida bajarilgan qabul qilish qutilari yordamida ponton tubi orqali nasoslar bilan olinadi. Pontonda turar va maishiy xonalar bo‘lishi ko‘zda tutilmagan.



7.6 - rasm. Elektrlashtirilgan suzuvchi nasos stansiyasi.

VII-bob bo'yicha nazorat uchun savollar:

1. Nasos stansiyalarining qanday turlarini bilasiz?
2. Nasos stansiyalarining inshootlari haqida gapirib bering.
3. Nasos stansiyalari va ularning haqida nimalarni bilasiz?
4. Suv ta'minoti va chiqindi suvlarni chiqarish nasos stansiyalari haqida gapirib bering.
5. Kanalizatsiya nasos stansiyalarining tasnifi, tuzilish sxemalari qanday?
6. Ko'chma nasos stansiyalar qanday tuzilishga ega?

VIII BOB. NASOS STANSIYALARINING GIDROMEXANIK, ENERGETIK VA YORDAMCHI USKUNA VA JIHOZLARI

8.1 Gidromexanik va energetik uskunalar haqida umumiyl tushunchalar

Nasos stansiyalarida asosiy va yordamchi gidromexanik hamda energetik uskunalar ko‘zda tutiladi.

Asosiy gidromexanik uskunalar – suv uzatish grafigiga mos ravishda suv uzatuvchi asosiy nasoslar, so‘ruvchi va bosimli quvurlarning boshqariladigan (zadvijkali) qismi, nazorat o‘lchov va saqllovchi klapanlar, teskari klapanlarni o‘z ichiga oladi.

Yordamchi gidromexanik uskunalarga – asosiy nasoslarni ishga tushirish uchun xizmat qiluvchi vakuum nasoslari, drenaj va zax qochiruvchi nasoslari, yordamchi nasos qurilmalarining quvurlar tizimi va ularning zadvijkalari, teskari klapanlar va hokazolar kiradi.

Energetik uskunalar ham o‘z navbatida asosiy va yordamchi guruhlarga bo‘linadi. Asosiy energetik uskunalarga – asosiy nasoslarning elektrosvigatellari, asosiy nasoslari quvurlari zadvijkalarining dvigatellari, ushbu dvigatellarga xos bo‘lgan maxsus qurilmalar kiradi

Yordamchi energetik uskunalar – yordamchi vakuum hamda drenaj nasoslarning eletktrosvigatellari, zatvorlarning dvigatellari, ko‘tarma kranlarning va shunga o‘xshash uskunalarning elektrosvigatellarini o‘z ichiga oladi.

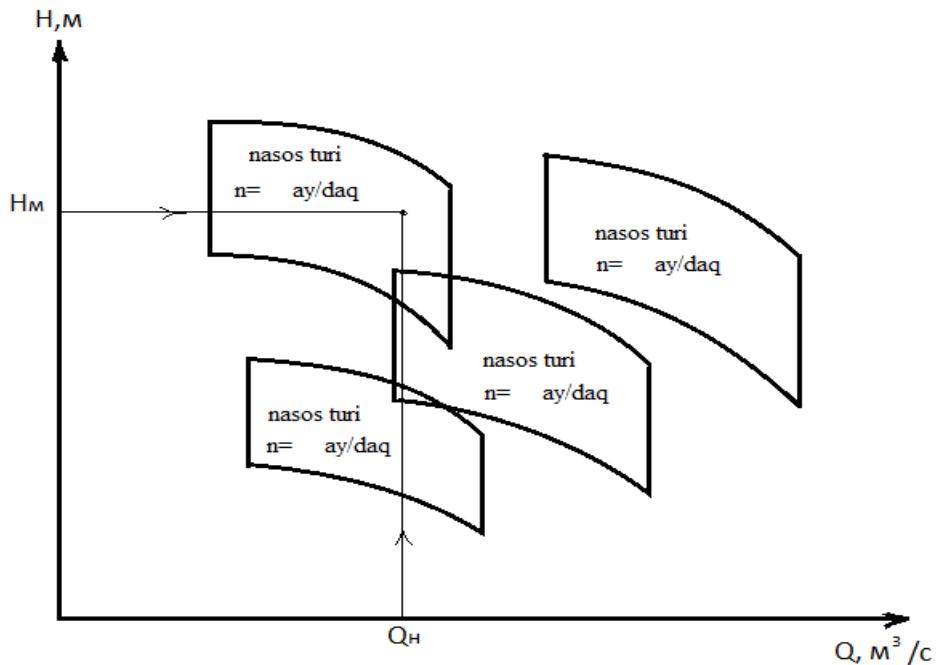
8.2 Asosiy nasoslarni tanlash. Nasoslar katalogi

Nasosni tanlash uchun bitta nasosni sarfi Q_n va dastlabki manometrik naponi H_m qiymatlari kerak bo‘ladi. Nasos quyidagi talablarga javob berishi kerak:

- talab etilayotgan sarf Q_n ni uzatishi va zarur napor H_m hosil qilishi;
- yuqori FIKga ega bo‘lishi;

- yaxshi kavitasion talablarga ega bo‘lishi;
- nasoslar seriyali ishlab chiqilayotgan bo‘lishi kerak;
- barcha nasoslar bir xil bo‘lishi kerak (ekspluatsiya qilishda qulayligi uchun).

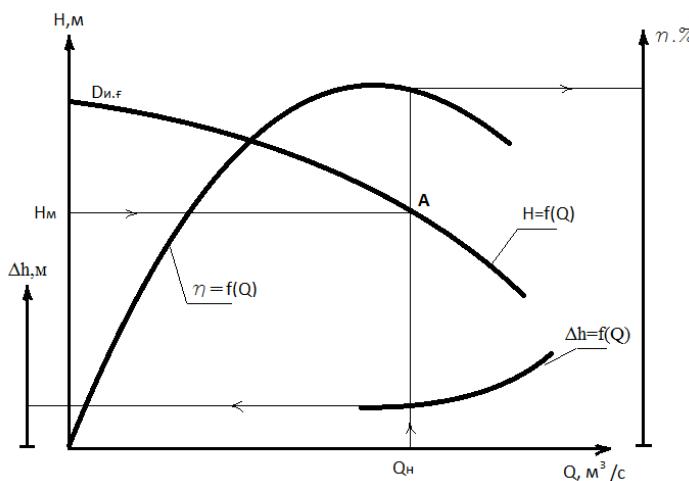
Nasos turi jamlangan grafiklardan aniqlanadi (8.1 - rasmida namuna berilgan).



8.1 - rasm. Nasoslarni jamlangan grafigi.

Jamlangan grafikda nasos sarfi Q_n va manometrik naporini H_m lar qo‘yiladi. Ikkala qiymatlarni kesishgan nuqtasi nasos markasini beradi (masalan, marka – ОПБ 2-110 va aylanishlar soni $n = \dots$ ay/daq).

Nasos markasiga asosan katalogdan nasosni xarakteristikasi (ishchi, 8.2 - rasm yoki universal, 8.3 - rasm), o‘lchamlari bilan nasos sxemasi, kirish D va bosimli D_1 patruboklari diametri va nasos og‘irligi olinadi.



8.2 - rasm. Gorizontal markazdan qochma nasosni ishchi xarakteristikasi.

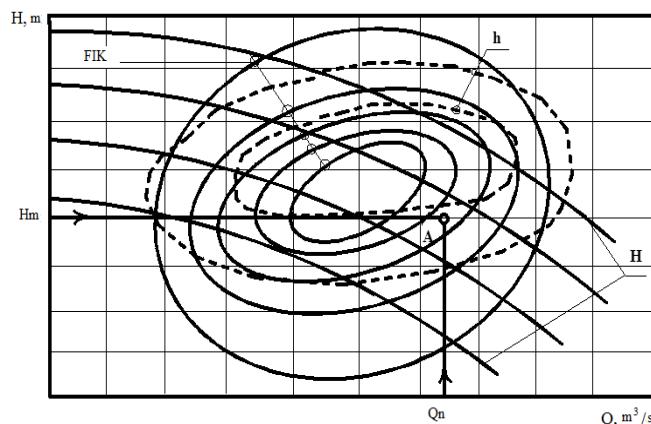
Xarakteristikalarda nasosni sarf na napor qiymatlari qo'yilib, ishchi nuqta "A" topiladi. Ushbu nuqta uchun tegishli egrilardan nasoning quyidagi parametrlari aniqlanadi:

- nasos FIKi (h),
- kavitations zaxira (Δh),
- ishchi g'ildirak diametri ($D_{i,g}$) yoki o'qiy nasosni ishchi g'ildirak
- kuraklarini burilish burchagi (f).

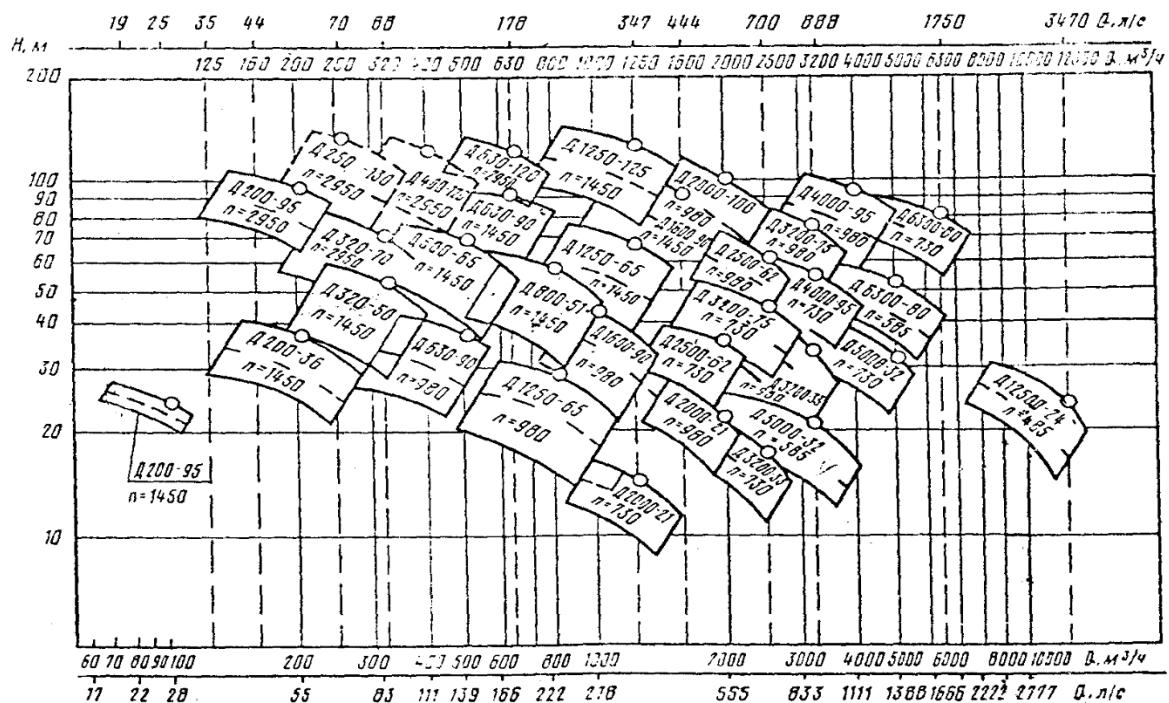
Universal xarakteristika (8.3 - rasm) markazdan qochma vertikal yoki o'qiy nasoslar uchun beriladi.

"H" egrilari quyidagilarga bog'liq ravishda keltirilgan:

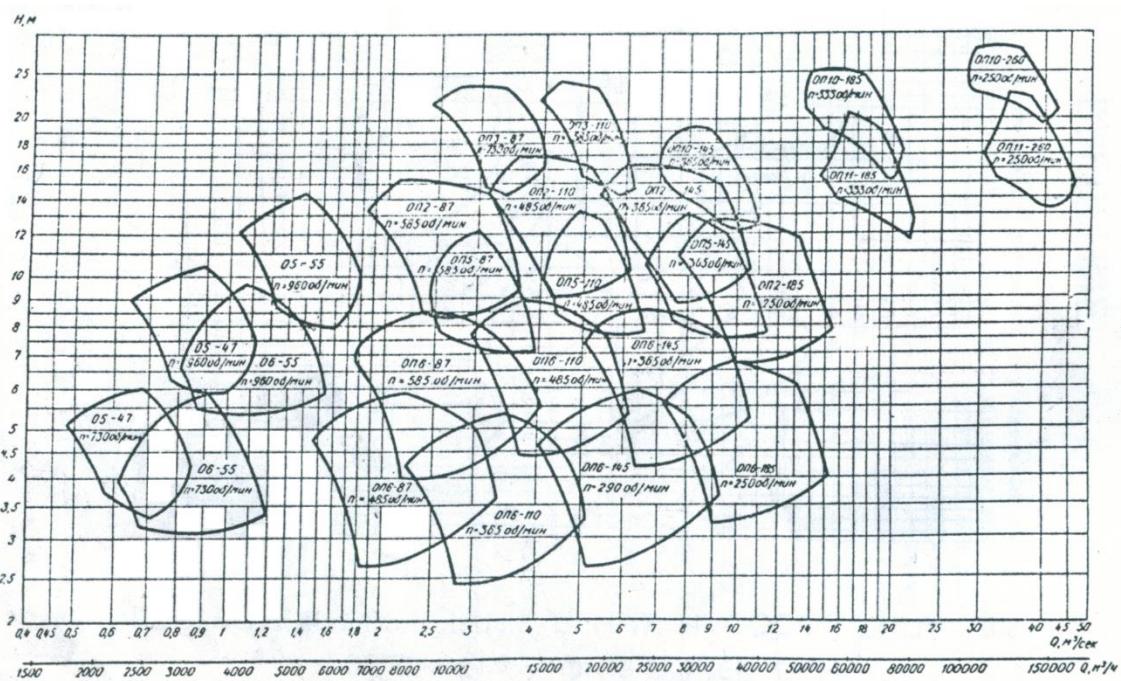
- ishchi g'ildirak diametri ($D_{i,g}$), markazdan qochma vertikal nasoslarda;
- o'qiy nasosni ishchi g'ildirak kuraklarini burilish burchagi (f).



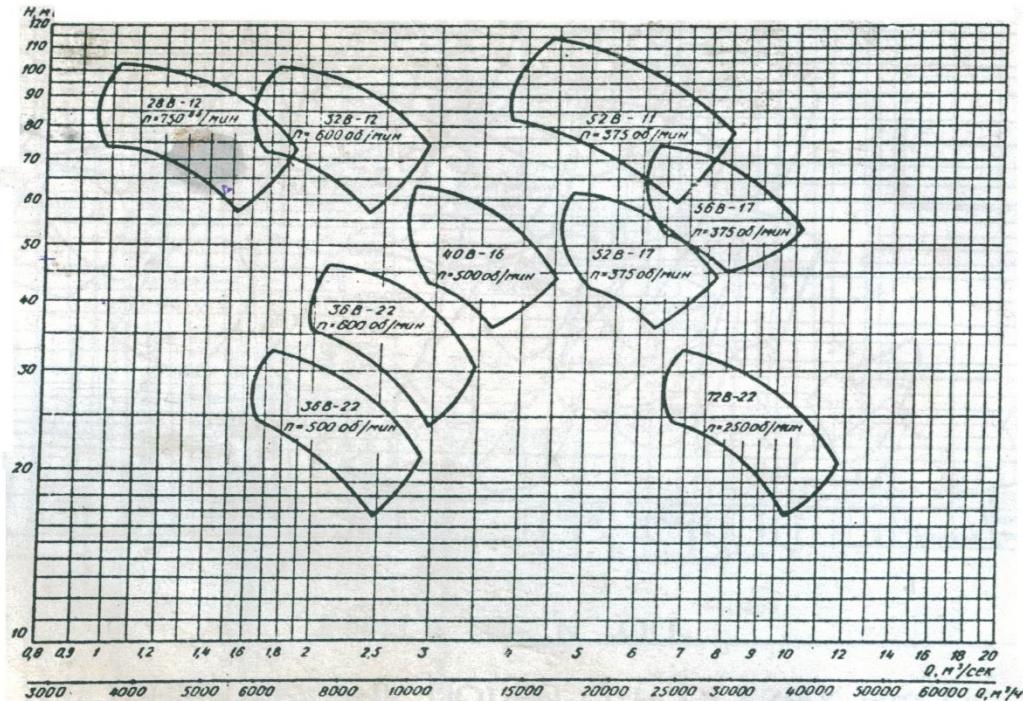
8.3 - rasm. Nasosni universal xarakteristikasi.



8.4 - rasm. Markazdan qochma “Д” turdagи nasoslarni jamlangan grafigi.



8.5 - rasm. Markazdan qochma “Б” turdagи nasoslarni jamlangan grafigi.



8.6 - rasm. O'qiy turdag'i nasoslarni jamlangan grafigi.

8.3 Nasoslarning harakatlantiruvchi dvigatellari

Nasosni harakatga keltirish uchun elektr, ichki yonish, bug‘ va shamol dvigatellari qo‘llanilib kelinadi. Ichki yonish dvigateli - yonilg‘ining kimyoviy energiyasini mexanik ishga aylantirib beradigan porshenli issiqlik dvigatelga aytildi.

Bug‘ va shamol dvigatellari shamol va bug‘ning energiyasini mexanik ishga aylantirib beradi va ekologik jihatdan toza hisoblanadi. Afsuski bunday dvigatellar faqatgina sanoqli davlatlardagina foydalanish mumkin. Elektrodvigatel deb elektr energiyani mexanik energiyaga aylantirib beruvchi elektr mashinalarga aytildi. Nasos stansiyalarida sinxron yoki asinxron dvigatellar qo‘llaniladi.

Asinxron elektr dvigatel — dvigatel rejimida ishlaydigan asinxron mashina; elektr nergiyasini mexanik energiyaga aylantirib beradi. Ish tarzi stator chulg‘amlari bo‘ylab uch fazali o‘zgaruvchan tok o‘tganda vujudga keladigan aylanuvchi magnit maydonining stator maydoni rotor chulg‘amlarida hosil

qiladigan tok bilan o‘zaro ta’siriga asoslangan. Aylanish tezligini tok chastotasi, qutblar soni va sirpanishga ta’sir etib o‘zgartirish mumkin. Tok chastotasini o‘zgartirish energiya iyerofini cheklagan holda tezlikni ravon o‘zgartirishga imkon beradi. Shuning uchun chastota bo‘yicha boshqariluvchi asinxron elektr dvigatelni yaratish asosiy muammolardan biriga aylangan. Asinxron elektr dvigatel elektr yuritmalarda asosiy dvigatel sifatida ishlatiladi. Quvvati bir necha Vt dan o‘nlab MVt gacha bo‘ladi. Asinxron dvigatellar "Arago-Lens disk" xodisasi asosida ishlaydi.

Sinxron elektr dvigatel — dvigatel rejimida ishlaydigan sinxron mashina. Asinxron dvigatelga nisbatan quvvat koeffisenti va ortiqcha yuklamada ishlay olishligi yuqori. Lekin rotorli uygo‘otgich yoki to‘g‘irlgichdan kelayotgan o‘zgarmas tok yordamida uygo‘tish zarurligi shuningdek, yurgizib yuborishining o‘ziga xosligi (tezlatib yuborish) bilan asixron dvigatelaga tenglasha olmaydi. Sinxron dvigatel o‘zgarmas aylanish chastotali sanoat qurilmalari, avtomatik sistemlar, tovush yozish apraturasi, ro‘zg‘or asboblari va boshqalarda ishlatiladi. Quvvati bir necha Vatt dan MVatt gacha.

Dvigateli tanlash uchun quyidagi ma’lumotlar zarur bo‘ladi:

- nasosning quvvati N_n;
- nasosning aylanishlar soni nn.

Dvigateli dastlabki quvvati quyidagicha aniqlanadi:

$$N_{dv.dast} = K \cdot N_n \quad kVt \quad (8.1)$$

bu yerda: K - zaxira koeffitsienti, N_n ≥ 100 kvt bo‘lsa K=1,1÷1,05;

N_n< 100 kvt bo‘lsa, u holda K=1,1÷1,3 qabul qilinadi.

Katalogdan tanlanayotgan dvigateli quvvati N_{dv} hisoblangan N_{dv dast} dan kichik bo‘lmasligi kerak.

Dvigateli aylanishlar soni esa:

- sinxron dvigatel bo‘lsa— nasosning aylanishlar soniga teng;
- asinxron dvigatel bo‘lsa— nasosning aylanishlar sonidan ko‘p bo‘lishi kerak.

Dvigatel katalogdan tanlanadi. Tanlangan dvigatel uchun uning parametrlari va o'lchamlari yozib olinadi hamda sxemasi chizib olinadi.

Tanlangan dvigatelning parametrlari:

- dvigatelning turi-.....;
- dvigatelning quvvati $N_{dv}=.....$, kVt;
- aylanishlar soni, $n=.....$ ay/daq;
- dvigatelning FIKi, $\eta_{dv}=.....$;
- rotorning og'irligi-t;
- umumiy og'irligi -..... t.

8.4 Dvigateldan nasosga mexanik energiya uzatmalari

Dvigateldan nasosga mexanik energiyani turli moslamalar yordamida uzatiladi.

- 1) nasos va dvigateli umumiy bitta valga o'rnatiladi (KM-konsolli monoblok markazdan qochma kichik nasoslar bitta umumiy valga ega; $\eta_{uz}=1$);
- 2) lappakli elastik mufta uzatma. Bu uzatmada nasos va dvigatel o'qlari birbiriga to'g'ri tushadi. ($n_n=n_{dv}$; $\eta_{uz}=1$);
- 3) tasmali uzatma. Bu uzatma nasos va dvigatel aylanish chastotalari teng bo'limgan va ular xar-xil tekislikka o'rnatilgan hollarda qo'llaniladi ($\eta_{uz}=0,94\div0,98$);
- 4) tishli uzatma (reduktor). Bunday uzatma ham n_n n_{dv} holarda qo'llaniladi, lekin tasmali uzatmaga nisbatan ancha ixcham $\eta_{uz}=0,98\div0,99$;
- 5) lebedkalar (chig'ir) –bular shtangali porshenli nasoslarni dvigatel bilan ulashda qo'llaniladi $\eta_{uz}<1$;
- 6) gidralvik mufta-ikkita g'ildirak ya'ni nasos va turbina g'ildiraklari orasida harakatlanadigan ishchi suyuqlik orqali energiya uzatiladi. Bu uzatma yordamida aylanish chastotasini silliq o'zgarish mumkin. Bu muftani bir-biriga tegib ishlaydigan detallari yo'q, siljishi 2-3 %, FIK $\eta_{uz}=0,96\div0,98$.

Lekin, ish tartibi me'yoriy ko'rsatkichidan farq qilsa, FIK kamayib ketadi va suyuqlik qizib ketadi;

- 7) elektromagnit mufta ham aylanish chastotasini silliq o'zgartirish imkoniyatini beradi, boshqarish, ta'mirlash oson, FIK yuqori, yeyiladigan detallari yo'q. Lekin o'lchamlari katta va havo harorati o'zgarishi n aylanish chastotasi siljishga sabab bo'ladi;
- 8) qo'l richagli uzatmalar. Quduqdan suv chiqaradigan porshenli nasoslarning richagli uzatmasini misol keltirish mumkin.

8.5. Suv ta'minoti nasos stansiyalarining asosiy gidromexanik uskunalari

8.5.1 I-ko'taruv nasos stansiyalari

Faqat bitta nasos stansiyasining o'zi bilangina iste'molchiga suv yetkazish ba'zan juda qiyin, shuning uchun suvni bir nechta nasos stansiyalari yordamida pog'onali chiqarish usullari qo'llaniladi. Bunday suv chiqarish "zinasi" ning birnchi nasos stansiyasi bosh nasos stansiya yoki birinchi ko'taruv nasos stansiyasi deb ataladi. I-ko'taruv nasos stansiyada ham sovutish jihozlari rezervuariga suv uzatish uchun 1 ta zahira nasosni o'rnatish mumkin (suv ta'minotining aylanma tizimida).

Bunda suv ta'minotining aylanma tizimi 1 qancha vaqt tizimdagи zaxira suvi hisobiga ishlashi mumkinligi uchun suvning qisqa vaqtli tanaffus bilan uzatilishi xech qanday qiyinchilik tug'dirmaydi. Shu vaqtda metallurgiya, kimyo, neftni qayta ishlash va boshqa sanoat korxonalariga suvni uzatishda tanaffusga yo'l qo'yish mumkin emasligi sababli zahira agregatlari sonini ko'paytirish zarur bo'ladi. Shunday qilib har bir aniq hollarda ham zahira nasoslari soni, nasos stansiyasining texnik-iqtisodiy yechimlarini hisobga olgan holda, ishning ishonchlilagini ta'minlash asosida qabul qilinadi.

8.5.1.1 Chuqurlashtirilgan I-ko‘taruv nasos stansiyalari

Chuqurlashtirilgan I-ko‘taruv nasos stansiyalarida kam maydonni egallaydigan vertikal markazdan qochma va o‘qli nasoslar o‘rnatish maqsadga muvofiq. Elektrodvigatellarni nasos korpusi ustiga o‘rnatish mumkin. Bu elektrodvigatel ishlash uchun yaxshi sharoit yaratadi, bundan tashqari vertikal nasoslar o‘rnatilgan stansiya yanada ixcham bo‘ladi. Vertikal markazdan qochma va o‘qli nasoslarni ko‘p miqdorda suv uzatishga moslab tayyorlanadi va ularni fakat yirik nasos stansiyalarida o‘rnatish mumkin. O‘rta va kichik ishlab chiqarish samaradorligiga ega bo‘lgan stansiyalarda gorizontal markazdan qochma nasoslar qo‘llaniladi.

Keyingi vaqtarda qurilish va loyihalash amaliyotida 20 A va 24 A tranmissiyali valli quduq nasoslari qo‘llanilmoqda, bu nasos stansiyasi maydonini hajmini kamaytirishga yordam bermoqda.

8.5.2 II-ko‘taruv nasos stansiyalari

II-ko‘taruv nasos stansiyalari pog‘onali grafik bo‘yicha ishlaydi va bir tipdagи nasoslari tanlashni qiyinlashtiradi, chunki iste’molchi sarfi o‘zgarishi bilan suv uzatishni o‘zgartirishga to‘g‘ri keladi va natijada nasoslarning bir qismini yoqib o‘chirish amalga oshiriladi. Lekin, nasosni o‘chirish suvni uzatishni sakrash o‘zgartirishiga olib keladi, tarmoqda esa sarfning nisbatan ravon o‘zgarishi kuzatiladi. Nasosning suv uzatishi sarfga mos kelmasligi tizimda energiya yo‘qolishi va oqibatda foydali ish koeffitsiyenti kamayishiga olib keladi. Agar, tizimda suvgaga talab nasos uzatayotganidan katta bo‘lsa, tartib nuqtasi ishchi tavsif ning pastki qismiga joylanadi va nasos kichik foydali ish koeffitsiyenti bilan ishlaydi. Agar tizimda nasos uzatishidan sarf kam bo‘lsa, unda o‘zini rostlash hisobiga tizimdagiga qaraganda ko‘proq siquv hosil qiladi va nasos stansiyasidagi umumiy foydali ish koeffitsiyenti kamayishiga olib keladi.

II-ko‘taruv nasoslarini tanlash uchun «nasos-suv o‘tkazgich-tarmoq» tizimini taxlil qilish zarur. Nasos stansiyasining amalda qabul qilingan 2 ta (tarmoq boshidagi minorali) va 3 ta (kontr rezervuarli tarmoq) hisoblash hollarini taxlil qilib ko‘rilganda, bu yechimlar yetarli emasligi aniqlangan.

Tarmoqlarni hisoblash va “nasos-suv o‘tkazgich-tarmoq” tizimi birgalikda ishlashlarini hisoblash uchun EHM larni qo‘llash nasoslarni tanlashni va nasoslarning ishlash tartiblarini o‘rnatish ishlarida chuqur taxlil qilish imkoniyatini beradi, nasos stansiyalarning optimal foydali ish koeffitsiyenti bilan ta’minlaydi.

8.6 Nasos stansiyalarning texnik va xo‘jalik ta’mnoti tizimi uskunalarini va jihozlari

Nasos stansianing bir me’yordagi ish tartibini ta’minlash uchun turli yordamchi nasos qurilmalari qo‘llaniladi:

Vakkum-nasos qurilmalari

Vakkum-nasos qurilmalari asosiy nasoslarning so‘rishi balandligi musbat bo‘lgan hollarda ularni yurgizishdan avval suvga to‘ldirish uchun xizmat qiladi. Vakkum-nasosni havo so‘rishi va talab qilinadigan vakkum miqdori bo‘yicha tanlanadi.

Havo so‘rishi quyidagicha aniqlanadi:

$$q = \frac{W}{t}; \quad \text{m}^3/\text{min} \quad (8.2)$$

Bu yerda: W-so‘rishi truboprovodi, nasos va bosimli truboprovodning qulfakkacha bo‘lgan havo hajmlari yig‘indisi; t- suvga to‘ldirish vaqt (t= 3-5 min)

Vakkum miqdori yoki havoning siyraklashtirish darajasi:

$$h_{vak} = h_s + h_n + h_{w.vak} \quad (8.2)$$

Bu yerda: h_s - asosiy nasosning geodezik so‘rish balandligi; h_n' - asosiy nasosning o‘qidan qobig‘ini yuqori qismigacha bo‘lgan balandlik; $h_{w.vak}$ -vakkum nasosning so‘rish truboprovodidagi bosim isroflari (uning qiymati h_s ga nisbatan 10-15 % qabul qilinadi).

Avtomatlashgan nasos stansiyalarda har bir agregat uchun bittadan vakkum-nasos qabul qilinishi zarur.

Drenaj nasoslari

Drenaj nasoslari bino ichiga uning devorlari va tagidan, shuningdek, nasoslarning salniklaridan oqib chiqqan suvlarni chiqarib tashlash uchun xizmat qiladi. Bu nasoslar ham suv haydashi q va bosimi H bo‘yicha tanlab olinadi. Suv haydashini quyidagi qiymatlarini qabul qilish mumkin:

$q=1$ l/s – kichik stansiyalar uchun ($Q<3\text{m}^3/\text{s}$);

$q=3,5-5$ l/s - o‘rtacha stansiyalar uchun ($Q<3-10 \text{ m}^3/\text{s}$);

$q=5-10$ l/s - katta stansiyalar uchun ($Q<10 \text{ m}^3/\text{s}$);

Bosimi odatdagagi formula bilan topiladi:

$$H = H_G + h_w \quad (8.3)$$

Bu yerda: $H_G = \nabla P.B.S.S_{max} - \nabla S.S h_{quduq}^{min}$

$\nabla P.B.S.S_{max}$ - pastki byefdagi maksimal suv sathi belgisi;

$\nabla S.S h_{quduq}^{min}$ min -suv to‘plovchi quduqdagi minimal suv sathi belgisi;

H_w - bosim isroflari H_r -ga nisbatan 10-15 % qabul qilinadi).

Drenaj qudug‘i binoning yon tomoniga pastki qavatiga joylashtiriladi.

Uning hajmi nasosning 10-15 minutli suv haydashiga moslab olinadi.

Quritish nasoslari

Quritish nasoslari – katta nasos stansiyalarda asosiy nasoslarning so‘rish truboprovodi va suv qabul qilish bo‘linmalarini quritish uchun xizmat qiladi. Bu nasoslarning umumiy suv haydashi quyidagicha topiladi:

$$Q_{qur} = \frac{W}{t} + q_{fil} \text{ m}^3/\text{soat} \quad (8.4)$$

Bu yerda: W -pastki byefdagi suv sathi maksimal bo‘lgan holat uchun suv qabul qilish bo‘linmasi va so‘rish truboprovodining hajmi, m^3/t - suv chiqarish vaqtisi ($5 \div 8$ soat); q_{fil} - darvozalarning zichlanmagan choklaridan sizib o‘tuvchi suv sarfi (m^3/soat), har bir m chok uchun $q = 0,5 \div 1 \text{ l/s}$ qabul qilinadi.

Quritish nasoslari soni ikkita qabul qilinadi, u holda har birining suv haydashi

$$q = \frac{Q_{qur}}{2}; \quad (8.5)$$

Geodezik haydash balandligi:

$$H_G = \nabla P \cdot B \cdot S \cdot S_{\max} = \nabla S \cdot S_{quduq}^{\min} \quad (8.6)$$

Ko‘p hollarda drenaj nasoslari vazifasini ham quritish nasoslari bajaradigan etib loyihalanadi. Quritish nasoslari uchun asosan o‘zi so‘radigan uyurmali va markazdan qochma yoki artezian nasoslari qo‘llaniladi.

Cho‘kindilarni chiqarish nasoslari

Cho‘kindilarni chiqarish nasoslari suv qabul qilish bo‘linmalaridagi loyqalarni chiqarish uchun xizmat qiladi. Bu nasoslar har bir bo‘linmaga alohida qo‘llansa gidroelevator, umumiy qo‘llansa, fekal nasoslari qabul qilinadi. Cho‘kindi haydash $q = 3 \div 8 \text{ l/s}$ qabul qilinadi. Geodezik ko‘tarish balandligi:

$$H_G = \nabla P \cdot B \cdot S \cdot S_{no\partial}^{\max} = \nabla S \cdot S_{bul}^{\min} \text{ max} \quad (8.7)$$

Cho‘kindilar stansiya yaqiniga quriladigan tindirgichga chiqariladi.

Xo‘jalik va texnik suv ta’minoti nasoslari

Xo‘jalik va texnik suv ta’minoti nasoslari – asosiy nasoslar, elektrodvigatellar, kompressorlar, kuch transformatorlari, podshipniklarning moylash idishlarini sovutish hamda loyqa haydash va vakkum-nasoslari uchun suv haydashga xizmat qiladi. Agar asosiy nasoslar soni 4 tagacha bo‘lsa, texnik va suv ta’minoti nasosi ikkita, to‘rtadan ortiq bo‘lsa uchta qabul qilish mumkin (bittasi zahira). Xo‘jalik-texnik suv ta’minoti nasosining suv haydashi Q va bosimi H asosiy uskunalarning texnik talablari asosida qabul qilinadi. Ba’zi hollarda asosiy nasosning bosimi yuqori bo‘lsa, texnik suv ta’minoti uchun bosimli truboprovoddagi suvdan filtrlab foydalanish mumkin. Lekin, asosiy nasoslarni yurgizish davrida podshipniklarni sovutish uchun albatta texnik suv ta’minoti nasosi bo‘lishi zarur.

Moy-bosim nasoslari

Moy-bosim nasoslari uskunalar va anjomlarni yog‘lab turish va boshqarish tizimlari gidrouzatmalarini yog‘ bilan ta’minlash uchun xizmat qiladi. Yog‘ning miqdori q , bosimi H va belgisini uskuna tayyorlash zavodi tavsiyasi asosida qabul qilinadi. Moy haydash uchun tishli hajmiy nasoslar qo‘llaniladi. Nasos stansiyalarda toza yog‘, ekspluatasion yog‘ va ishlab chiqkan yog‘ idishlari alohida o‘rnatiladi. Moylash tizimida yog‘ning xizmat mudati 500-1000 soat va boshqarish tiziimda 12-15 ming soatni tashkil etadi. Hozirgi davrda 4 MPA (40 kgs/sm²) bosim hosil qiladigan moy-bosim qurilmalari (MNU) ishlab chiqarilgan.

Yong‘inga qarshi nasos qurilmalari

Yong‘inga qarshi nasos qurilmalari ikkita qabul qilinadi (bittasi zahira). Yong‘in o‘chirish nasosining suv haydashini quyidagicha qabul qilinadi:

$$Q = 2q_1 + 2q_2 + q_3 \quad (8.8)$$

Bu yerda: $q_1=5$ l/s - tashqi oqim; $q_2=2,5$ l/s ichki oqim; $q_3=2,5$ l/s yordamchi xonalar uchun oqim.

Nasosning bosimi quyidagicha topiladi:

$$H = H_G + h_{erk} + h_w \quad (8.9)$$

Bu yerda: $H_G = \nabla bino = \nabla P \cdot V \cdot S \cdot S_{min}$ – geodezik balandlik ;

$\nabla bino$ - bino toming eng yuqori belgisi

$h_{erk} = 12 \text{ m}$ – toming ustidan muallaq oqim ;

h_w -bosim isroflari, $h_w = kq^2$

Yong‘in shlangi diametri $d=50 \text{ mm}$ bo‘lsa koeffitsiyent $k=0,012$, diametri $d=66 \text{ mm}$ bo‘lsa, $k=0,00385$ qabul qilinadi. Agar asosiy nasoslarning bosimi yong‘in o‘chirish uchun yetarli bo‘lsa, bosimli truboprovoddan suv olish ham mumkin. Lekin nasoslar ishlamaydigan vaqtida ko‘pikli o‘t o‘chirgichlar ishlatiladi. Ko‘pikli o‘t o‘chirgichlar soni quyidagicha qabul qilinadi: quvvati $N \leq 100 \text{ kvt}$ bo‘lgan har bir dvigatel uchun 2 ta, $N \geq 100 \text{ kvt}$ bo‘lgan har bir dvigatel uchun 3 ta va $N \leq 1000 \text{ kvt}$ bo‘lgan har bir dvigatel uchun 4 ta o‘t o‘chirgich olinadi.

8.7 Mexanik uskuna va jihozlar

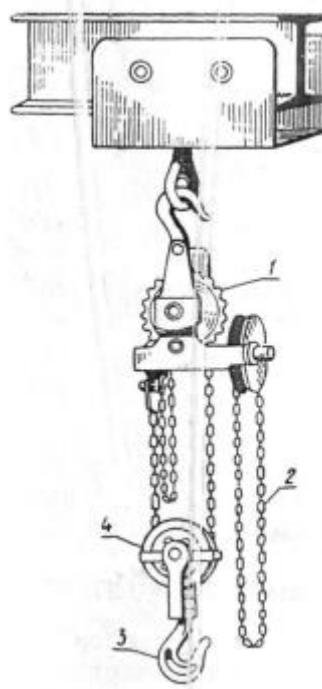
Suv qabul qilish bo‘linmalarini suzuvchi jismlarni to‘sish panjarasi va yassi ta’mirlash darvozalari bilan jihozlanadi. Darvozalar maxsus o‘yilmalarga o‘rnataladi. Panjaralar vertikal yoki $70-80^\circ$ li burchak ostida o‘rnatalishi mumkin. Qiya joylashgan panjaralar relsda harakatlanuvchi maxsus PH turdagiga mashina yordamida tozalab turiladi. Vertikal o‘rnatalgan panjaralar oyoqli yuk ko‘tarish kraniga osilgan maxsus moslama yoki harakatlanuvchi PB turdagiga mashina bilan tozalanadi. Panjara va darvozalarga xizmat ko‘rsatish uchun sharoitga qarab turli yuk ko‘tarish mexanizmlari qo‘llash mumkin.

Ko‘p yillik tajribalar shuni ko‘rsatadiki, Markaziy Osiyo sharoitida foydalani layotgan nasos stansiyalarda suv qabul qilish bo‘linmalaridagi suvning tezligi kichik bo‘lganligi uchun suv tarkibida loyqa va qum zarrachalari cho‘kib qolishi oqibatida bo‘linmaning kesim yuzasi qisqaradi va so‘rish quvuriga

kirishdagagi gidravlik qarshiliklar ortadi. Bundan tashqari quvurga suv oqimning yuza qismidan so‘rilishi sababli bo‘linmada havo uyurmalar (girdob) hosil bo‘ladi. Oqibatda bu nasosning suv uzatishini kamayishiga va kavtasiyon xususiyatlarini yomonlashuviga olib keladi.

Yuk ko‘tarish qurilmalari

Hozir deyarlik barcha inshootlar, shu jumladan nasos qurilmalari ham yuk ko‘tarish qurilmalari yordamida montaj qilinadi. Montaj ishlarini mexanizatsiyalashtirish ishchining mehnatini yengillashtiradi, ishchi kuchini kamaytiradi, ish sifatini yaxshilaydi, montaj tannarxi va muddatlarini qisqartiradi. Nasos qurilmalarini montaj qilishda nasos va dvigatellarning detallarini, shakldor qism va armaturalarni ko‘tarish va tushirishda montaj uch oyoqlari, havoza va po‘lat balkalardan foydalaniladi, ular dastaki tallar bilan jihozlangan bo‘ladi (8.4 - rasm).



8.4 - rasm. Talning umumiy ko‘rinishi.

1 – chervyakli g‘ildirak; 2 – zanjir; 3 – ilmoq; 4 – harakatlanuvchi rolik.

Tal chervyakli g‘ildirakdan iborat bo‘lib, valiga zanjirli blok (qo‘zg‘almas rolik) o‘tkaziladi, blok orqali esa zanjir tashlab qo‘yiladi. Zanjir ilgagiga yuk ilinadigan ilmoqli qo‘zg‘aluvchan rolik osib qo‘yilgan. Zanjirning bir uchi oboymaga mahkamlangan, ikkinchi uchi erkin osilib turadi.

Kuch tortish zanjiri va chervyakli valga o‘tqazilgan tortish g‘ildiragi orqali uzatiladi. Kichik nasos qurilmalarini montaj qilishda yuk ko‘taruvchanligi 500-1000 kg bo‘lgan tallar ishlatiladi. Ba’zan og‘ir detallarni ko‘tarish va tushirish uchun ko‘tarish ilmoqli tros bilan ta’minlangan chig‘irlardan foydalaniladi. Chig‘ir stanicadan, tros o‘rnatiladigan barabandan va baraban aylantiradigan dastadan iborat. Baraban o‘qi bilan dasta o‘qi orasiga bir yoki ikki juft tishli g‘ildiraklar kiritiladi. Ular yukni ko‘tarish uchun zarur kuchni kamaytiradi. Chig‘ir trosining o‘z-o‘zidan aylanib ketishiga yo‘l qo‘ymaslik uchun maxsus moslama tormoz o‘rnatiladi. Yuqorida sanab o‘tilgan yuk ko‘tarish qurilmalari yukni faqat tik yo‘nalishda ko‘tarib beradi. Yukni ham tik, ham gorizontal yo‘nalishda harakatlantirish uchun ko‘p agregatli nasos stansiyasi binolariga ko‘prik kranlar o‘rnatiladi. Ular detallarni mashina zalining istalgan joyiga olib bora oladi. Ko‘prik kranining yuritmasi dastaki va elektrik bo‘lishi mumkin. Trubali quduqlarning nasos jihozlarini montaj qilish va qismlarga ajratishda avtomobil kranlardan foydalanish mumkin.

Montaj ishlarini bajarishda kanat va troslar ishlatiladi. Yuklar ko‘pincha po‘lat troslar va ularning moslamalari (stroplar, ilgaklar va hokazo) yordamida ko‘tariladi.

Ko‘tarish ishlarini bajarishda: yukni tros yoki kanat bilan bog‘lamaslik, balki maxsus halqasi yoki ilgagidan strop yordamida tugunsiz qamrab olish; ko‘tarilayotgan yukning og‘irlik markazi strop qamrovlari orasiga to‘g‘ri kelishi kerak. Shunda stropning barcha tolalariga yuk birdek taqsimlanadi va yuk muvozanatini saqlab turadi; tros ko‘tarilayotgan yukning o‘tkir qirralariga taqalib turmasligi uchun bunday joylarga qistirma qo‘yish lozim; trosga tushadigan hisobiy nagruzka oshib ketmasligini nazorat qilish kerak.

8.8 Nazorat o‘lchov asboblari

Nasos stansiyasida nazorat-o‘lchov jihozlari yordamida quyidagi ko‘rsatkichlari kuzatib boriladi:

- a) nasoslarning suv haydashi Q va bosimi H ;
- b) pastki va yuqori byeflardagi suv sathlari;
- v) nasos va dvigatel podshipniklari harorati t ;
- g) xas-cho‘p to‘suvchi panjaraning ifloslanishi;
- d) tok kuchi I , kuchlanishi U , chastotasi f va quvvat koeffitsiyenti $\cos\phi$;
- e) sarflanayotgan elektr energiya miqdori.

Nasosning suv haydashini quyidagi suv sarfi o‘lchov asboblaridan foydalanib aniqlanadi:

Bosimlar farqini o‘lhash tarziga asoslangan suv sarfi o‘lchagichlari (Venturi trubasi, diafragma, suv shovva devori) yordamida aniqlashda quyidagi formula qo‘llaniladi:

$$Q = \mu \cdot \omega \sqrt{2g \cdot h} \quad \text{yoki} \quad Q = \sigma \cdot \mu \cdot B \cdot h^{3/2} \quad (8.10)$$

Bu yerda: μ - suv sarfi koeffitsiyenti, ω - o‘lchagichning kesim yuzasi. B-eni.

h -bosimlar farqi, σ -qisilish koeffitsiyenti;

Suv hajmini o‘lhashga asoslangan suv sarfi o‘lchagichlari (hajmiy idish, turbinka) yordamida aniqlashda quyidagi formuladan foydalaniladi:

$$Q = \frac{W}{t}; \quad (8.11)$$

Bu yerda: W -o‘lchanadigan hajm; t - o‘lhash vaqt.

Suvning tezligini o‘lhash tarziga asoslangan suv sarfi o‘lchagichlari (vertushka, Pito trubkasi va hokazo) yordamida aniqlashda quyidagi formuladan foydalaniladi:

$$Q = V_{o'r} \cdot F \quad (8.12)$$

$V_{o'r}$ - oqimning o‘rtacha tezligi; F - oqimning kesim yuzasi.

Ultratovush va induksion suv sarfi o‘lchagichlari. Bu o‘lchov asboblari yordamida tovush chastotasi yoki elektr yurituvchi kuch o‘lchanib, taqqoslash grafigidan suv sarfi qiymati aniqlanadi.

Suv sarfi o‘lchov asboblari o‘rnatilmagan nasos stansiyalarda bilvosita ya’ni yondoshish usulidan foydalanish mumkin.

$$Q = 1,59 \cdot (1 - 141,7) \cdot 10^{-3}$$

$$Q = K \sqrt{(1 \cdot U \cdot m - \mu)^{3/2}} - (h_{vak} + h_{man} + Z)$$

(8.13)

Bu yerda: I , U – tokning kuchi va kuchlanishi; hvak hman – vakummetr va manomayetrlarni ko‘rsatishi; K , μ , m – nasos va dvigatelning geometrik, kinematik va dinamik parametrlarini hisobga oluvchi o‘zgarmas koeffisientlar.

VII-bob bo‘yicha nazorat uchun savollar:

1. Nasos stansiyasining asosiy gidromexanik uskunalarini nimalardan iborat?
2. Nasos stansiyasining energetik uskunalarini tarkibini tushuntiring.
3. Asosiy nasoslarning hisobiy bosimi qanday aniqlanadi?
4. Asosiy nasoslar soni va hisobiy suv uzatishi qanday qabul qilinadi?
5. Nasos stansiyasining mexanik uskuna va jihozlarini tushuntirib bering.
6. Nasoslarning suv uzatishi va bosimini aniqlashda qanday o‘lchov asboblaridan foydalaniladi?

IX BOB. NASOS STANSIYA BINOLARI

9.1. Nasos stansiya binolarining turlari va ularga qo‘yiladigan talablar

Nasos stansiya binosi asosiy va yordamchi gidromexanik va energetik uskunalar, truboprovodlarining armaturalari, boshqarish va nazorat-o‘Ichov jihozlari hamda boshqa anjomlarni joylashtirish va tabiiy muhitdan saqlash uchun xizmat qiladi. Stansiya binosi suv haydashi bo‘yicha uch xil turga bo‘linadi:

- a) kichik stansiya binosi ya’ni suv haydashi $Q \leq 3 \text{ m}^3/\text{s}$;
- b) o‘rtacha stansiya binosi $Q=3-10 \text{ m}^3/\text{s}$;
- v) katta stansiya binosi, $Q>10 \text{ m}^3/\text{s}$ bo‘ladi;

Tuzilishi bo‘yicha stansiya binolarini quyidagi turlarga bo‘lish mumkin:

- 1) «Blokli yoki «shaxta-blokli» bino;
- 2) «Bo‘linmali» yoki «shaxta-bo‘linmali» bino;

Bu turdagи bino o‘z navbatida uch xil ko‘rinishda bo‘ladi ya’ni:

- a) «quruq bo‘linmali»;
 - b) «ho‘l bo‘linmali» va nasos suvga botirilgan;
 - v) «ho‘l bo‘linmali» va nasoslar suvga botirilmagan;
- 3) «Yer ustki» binosi;
 - 4) Maxsus nasos stansiyalar

Nasos stansiya binosining turi va tuzilishi quyidagi omillarga bog‘liq:

- a) nasosning tuzilishi, so‘rish balandligi hs va suv haydashiga Q;
- b) binoning suv olish inshooti bilan bog‘lanishiga;
- v) suv manbasining ish tartibiga;
- g) joyning tabiiy holatiga (tipografiyasi, geologiyasi, hidrogeologiyasi va h.k.);
- d) mahalliy qurilish materiallariga;
- e) stansianing axamiyatiga va x.k.

Stansiya binosi qurilishiga minimal kapital mablag‘ sarflangan holda uskunalarning eng qulay ish tartibini va ekspluatasiya sharoitini ta’minlash kerak.

Binoning elementlarini qulay mujassam joylashtirilgan holatini topish ancha qiyin bo‘lib, variantlarni texnik-iqtisodiy taqqoslash usuli bilan aniqlanadi.

Binoning yer ostki qismi quyma yoki yig‘ma temir – beton buyumlardan tayyorlanadi va uning ichiga suv sizib kirishiga qarshi choralar ko‘riladi. Buning uchun belgisi BM-150 dan yuqori, suv o‘tkazmasligi V-4 ortiq va sovuqqa chidamliligi Mr3-50 dan kam bo‘lmagan, GOST 4795-68 talablariga javob beradigan gidrotexnik beton qo‘llaniladi. Suv sizib kirishiga qarshi tashqi tomondan devoriga bitum surkalib, ichki tomondan sement qorishmasi bilan suvaladi va namlikka chidamli bo‘yoq bilan pardozlanadi.

Betondan tayyorlanadigan suv keltirish turuboprovodining yuzasi temir kukuni va sement aralashmasidan tayyorlangan qorishma bilan katta bosimda choplanadi. «Blokli» binoga beton quyishda, uning ish bajarilish texnologiyasi xamda issiqlik sharoitlari bo‘yicha aloxida bloklarga bo‘lib qo‘yiladi. Betonning truboprovod yoki asbob-uskunalar o‘rnatiladigan joylari bo‘sh qoldirib, keyin to‘ldiriladi.

Binoning yer ostki qismi gidrotexnika inshooati sifatida ta’sir qiluvchi yuk va kuchlarga ya’ni suv bosmi, grunt bosimi, filtrasiya suvlari bosimi, muz, qor va shamol ta’sirida hosil bo‘luvchi kuchlarga, asbob-uskunalar va binoning o‘zini og‘irliklarini hisobga olgan holda tekshiriladi. Binoning yon tomonida ta’mirlash maydonchasi loyihalanib, uning yer osti qismiga yordamchi nasos qurilmalari (vakuum-nasos, drenaj va quritish hamda moy-bosim nasoslari) o‘rnatiladi. Binoning yer ustki qismi yig‘ma temir-beton ustunli (sinchli)yoki ustunsiz (sinchsiz) tuzilishda bo‘lishi mumkin. Agar o‘rnatiladigan uskunalarning eng og‘ir detali 5 t.dan ortiq bo‘lsa, u holda bino yig‘ma temir-beton ustunli tuzilishda loyihalanadi va ularni oralig‘i ikki g‘isht o‘lchamida to‘ldiriladi. Boshqa hollarda yer ustki qismi ustunsiz, g‘ishtdan bajariladi. Binoning tomi yig‘ma temir-beton plita (yopg‘ich) bilan berkitilib, suv o‘tkazmaydigan qoplama issiqlik qatlovchi qatlam (karamzit yoki shlak) hamda sement qorishma bilan mustahkamlanadi. Yer ustki qismiga o‘rnatiladigan derazalarning umumiy yuzasi polning yuzasidan

1/3-1/5 qismida olinadi. Binoning elementlarini mujassamlashda quyidagilarga e'tibor berish zarur:

- binoga agregatlar bir qator joylashtiriladi, lekin gorizontal valli nasoslar o'rnatilsa va agregatlar soni $Z_{agr} > 4$ bo'lsa, ikki qator shaxmat ko'rinishida o'rnatishga ham ruxsat etiladi;
- murakkab elektr tarmoqli stansiyalarda ya'ni $N_{dv} > 1000$ kvt va $Z_{agr} > 4$ bo'lsa, balandligi $h = 1,6$ m bo'lgan aloxida kabel qavati quriladi;
- yordamchi asbob-uskunalarining og'irligi $G > 100\text{kg}$ bo'lsa, yuk ko'tarish qurilmasining ta'sir doirasiga o'rnatiladi;
- binoning yer ustki qismidan yon tomonda eni bino eniga teng, uzunligi agregatlar o'qlari oralig'idagi masofadan 1,5 baravar katta bo'lgan ta'mirlash maydonchasi ko'zda tutiladi. Binoning umumiyligi $L_{bino} > 60$, bo'lsa, ta'mirlash maydonchasi uning xar ikki tomonida ham loyixalanadi;
- paski qavatdan yuqori qavatga yuklarni chiqarish uchun diametri $D - D_{nas} + 0,3$ m bo'lgan tuynuklar qoldiriladi.
- qavatlar oralig'idagi to'siq quyma yoki yig'ma temir – betondan tayyorlanadi. Asosiy balkalari imoratga ko'ndalang bo'lib, balandligi $h = (0,1 \dots 0,2)\ell$ qabul qilinadi. Ikkinchisi darajali balkalari asosiy balkalarga (to'sinlarga) perpendikulyar o'rnatilib, balandligi $h = (0,07 \dots 0,1)\ell$ olinadi va plita bilan qoplanadi. Etajlar oralig'idagi to'siqlar elektrosvigatellarga tayanch bo'lib xizmat qiladi. Agar binoning eni $V_{bino} > 9\text{m}$ va dvigatelning quvvati $N_{dv} > 5000$ kvt bo'lsa, u xolda dvigatelning tagiga ko'taruvchi kolonnalar o'rnatilishi zarur.
- pastki qavatni yuqori qavat bilan bog'lash uchun qiyaligi 1:2; 1:1, 75 yoki 1:1,5 va eni $V = 0,9 \dots 2,2$ m o'lchamda zinopoyalar o'rnatiladi. Pastki qavatning balandligi $H > 12\text{m}$ bo'lsa, u holda lift loyihalanadi.
- truboprovodni ustidan o'tish, yuqoridagi podshipniklarga va balandligi $h > 1,4\text{m}$ bo'lgan qulfaklarga hizmat ko'rsatish, ba'zi xollarda kabelni joylashtirish uchun xizmat ko'prikchalarini quriladi;

- energiya o'chib qolgan hollarda qulfaklarni berkitish uchun akkumlyator bateriyalari o'rnatiladigan xona ko'zda tutilishi zarur;
- kuchlanishi U=6...10 kv bo'lgan stansiyalarda 1,2 va 4 seksiyali elektr taqsimlash qurilmalari o'rnatiladigan aloxida bino quriladi. Uning o'lchamlari elektr loyixasi asosida aniqlanadi;
- katta stansiyalarda ustaxona, omborxona, dush, kutubxona, boshliq xonasi va boshqa maishiy hamda yordamchi inshootlar qurish ko'zda tutiladi.

9.2 Nasos stansiya binolarining tuzilishi va ular turini tankash

Suv xo'jaligi va meliorativ tizimlardagi ko'chmas nasos stansiyalarining binolarini uch xil turga bo'lish qabul qilingan:

- «blokli» yoki «shaxta-blokli» bino (9.1 a, b, d -rasm). Bu turdag'i binolarning asosini ulkan beton blok tashkil etib, nasoslarning suv keltirish truboprovodlari shu blok ishiga quriladi.
- «bo'linmali» yoki «shaxta-bo'linmali» bino, o'z navbatida turli ko'rinishda bo'lishi mumkin ya'ni «quruq bo'linmali» (9.1. e, f, g, h, k - rasm), nasos suvgaga botirilgan «ho'l bo'linmali» (9.2, v-rasm) va nasos suvgaga botirilmagan «ho'l bo'linmali» (9.1 va 9.2, a, b-rasmlar). «Bo'linmali» binolarning asosini beton plita tashkil etib, nasoslarning truboprovodlari poydevor ustiga yotqiziladi.
- «yer ustki» binosi (9.2, d, e-rasm) odatdag'i sanoat imorati ko'rinishida yer ustiga bir qavatli shaklda quriladi.

«Blokli» va «bo'linmali» binolar ikki qavatli ya'ni yer ostki va yer ustki qismlaridan iborat bo'ladi. yer ostki qismi chuqur bo'lgan hollarda «shaxtali» bino deb ataladi.

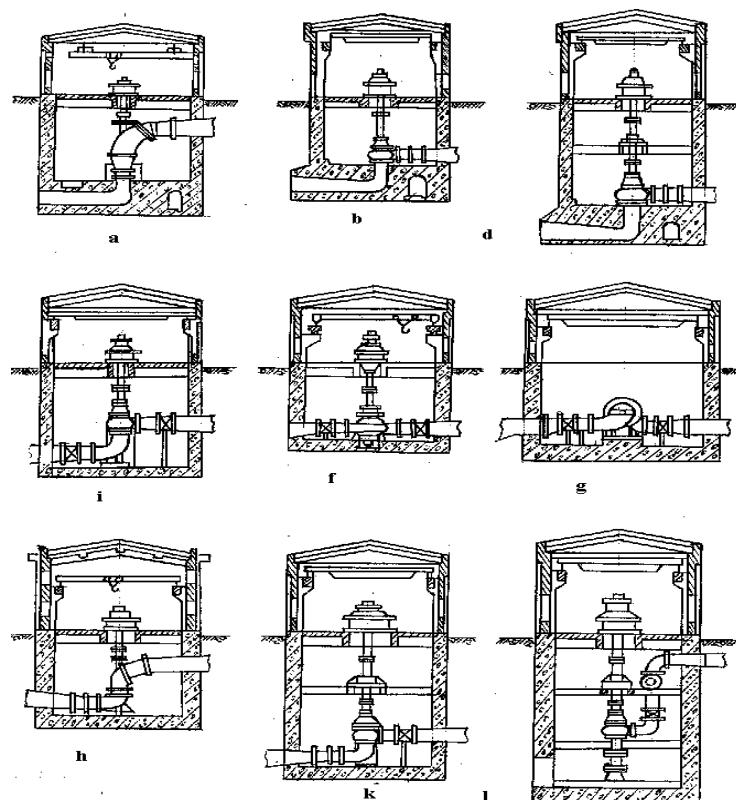
Binoning turini 9.1-jadvalda keltirilgan tavsiyalar asosida tanlanadi.

9.1-jadval.

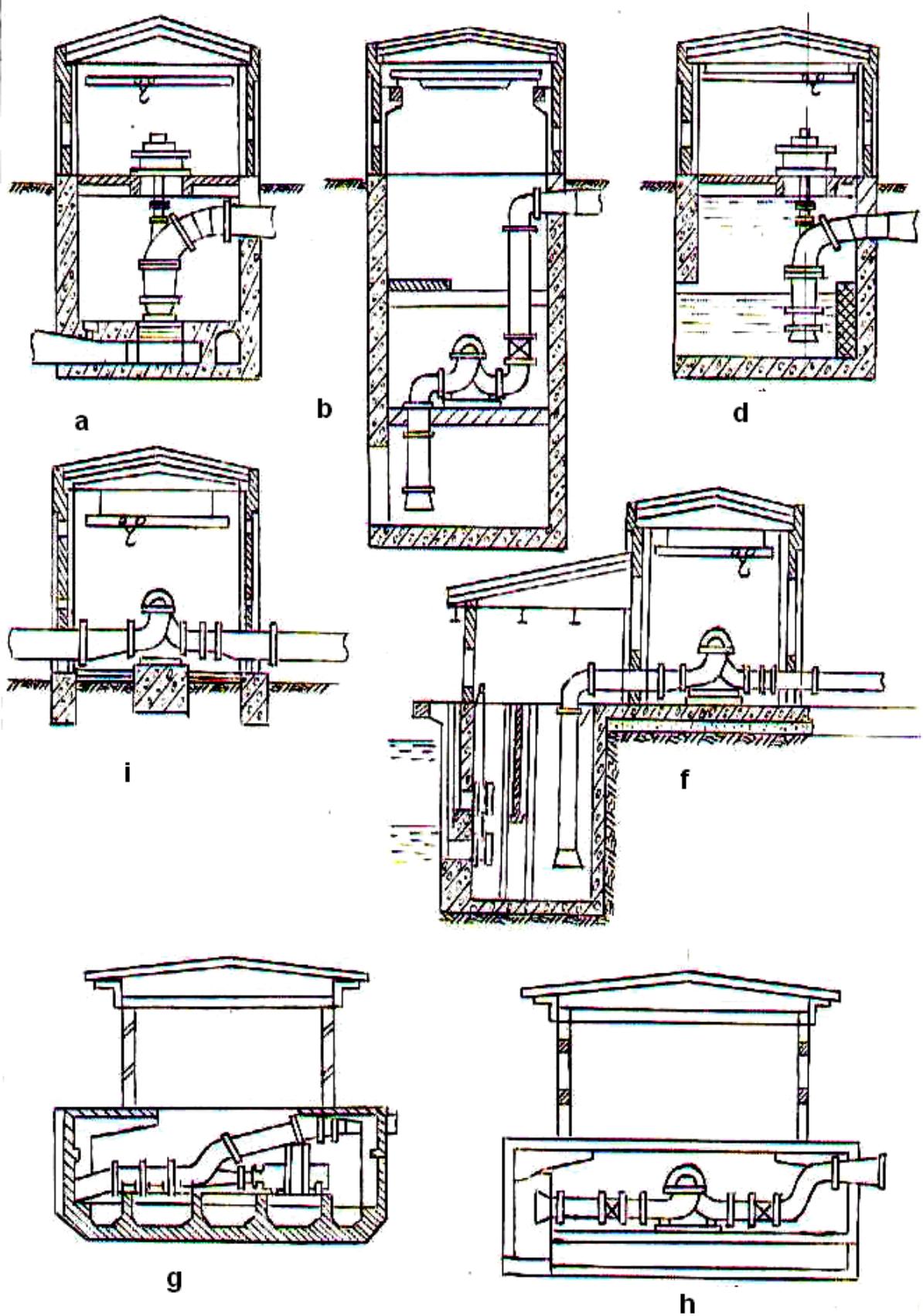
Binoning turini tanlash bo‘yicha tavsiyalar

Binoning turini belgilovchi omillar	“Blokli” bino	«Bo‘linmali» bino			“yer ustki” bino
		“quruq bo‘linmali”	nasos suvga botirilgan “ho‘l bo‘linmali”	nasos suvga botiril- magan “ho‘l bo‘linmali”	
Nasosning suv haydashi $Q_x, m^3/s$	≥ 2	<2	<2	<2	<1,5
Nasosning turi	B,OB, ОПВ	har qanday	ОВ, ОПВ	har qanday	gorizontal valli
Nasosning geodezik so‘rish balandligi h_s, m	manfiy	har qanday	manfiy	har qanday	musbat
Pastki byefdagi suv sathining o‘zgarishi K_{pb} , , m	har qanday	har qanday	nasosning o‘lchamiga bog‘liq	O‘rtacha 8 m gacha	$<h_s$

«Ho‘l bo‘linmali» turdagи binolar ekspluatatsiyasi ancha noqulay bo‘lganligi sababli boshqa turdagи binolarni qo‘llashning iloji bo‘lmagan hollardagina qabul qilinadi.



9.1-rasm. Nasos stansiya binolarining turli shakllari



9.2-rasm. Nasos stansiya binolarining turli shakllari

9.3 Maxsus turdag'i nasos stansiyalar

Yig'ma- blokli jihozlangan nasos stansiyalar (BKNS)

Nasos stansiyalarining qurilish muddatini qisqartirish uchun yangi turdag'i yig'ma-blokli jihozlangan nasos stansiyalar ishlab chiqilgan. Bunday stansiyalar zavodda jihozlangan aloxida boks ya'ni blok ko'rinishida tayyorlanib, xar bir blok o'z maqsadiga ega bo'ladi:

- 1) yordamchi asbob – uskunalar (vakuum-nasos, kompressor va h.k.) bloki;
- 2) ta'mirlash maydonchasi bloki;
- 3) asosiy agregatlari bloklari;
- 4) elektr uskunalari bloki;
- 5) maishiy xona bloki.

Bunday stansiyalarni qo'llanishi loyihachini ishini yengillashtiradi, loyihalash va qurilish muddatini qisqartiradi. Yig'ma blokli jihozlangan stansiyalar suv haydashi $Q = 0,1 \dots 10 \text{ m}^3/\text{s}$ va bosimi $H_{\text{mm}} \leq 120$ gacha bo'lgan turlari ishlab chiqilgan bo'lib, nasosning geodezik so'rish balandligi h_s musbat va $h_s > K_{n.s}$ bo'lgan hollarda qo'llanishi mumkin. Bunday stansiyalar bir qavatli bo'lib, gorizontal valli nasoslar va elektrodvigatellar bilan jihozlanadi.

Suvga botiriladigan kapsulali nasos agregatlari

Bunday agregatlarini ish muddati qisqa va manbadagi suv sathi keng chegarada o'zgarib turadigan hollarda qo'llanishi maqsadga muvofiq bo'ladi. Tuzilishi bo'yicha nasos va elektrodvigatel germatik (mustahkam) qobiqqa joylashtirilib monoblok agregatni tashkil etadi. Agregat bosimli truboprovod bilan sharnir asosida bog'lanadi. Bunday agregatlarni qo'llanishi nasos qurilmasini soddalashtiradi va bino qurilishiga zarurat bo'lmaydi hamda ekspluatsiya ishlari yengilashadi.

Ko‘chma nasos stansiyalar

Ko‘chma nasos stansiyalar tez ishga tushiriladi, qurilmani joyini tez o‘zgartirish mumkin, qurilish materiallarini tejaydi va zavodda tayyorlanganligi uchun sifati yuqori bo‘ladi. Ko‘chma stansiyalar quyidagi turlarga bo‘lish mumkin. a) yer ustki ko‘chma stansiyalar; b) suzuvchi nasos stansiyalar; c) funikulyar nasos stansiyalari;

a) Yer ustki ko‘chma stansiyalarining 20 xil turi ishlab chiqilgan bo‘lib, asosan gorizontal valli nasoslar bilan jihozlanadi. Nasoslarni harakatga keltirish uchun ichki yonish dvigatellari, yoki elektrodvigatellar qo‘llaniladi. Belgilanishi: CHП, CHПЕ, ПНСТ, CHH, – (stansiya nasosnaya peredvijnaya), suv haydashi $Q=0,02\dots0,7 \text{ m}^3/\text{s}$, bosimi $N=5\dots210 \text{ m}$ Masalan: CHП -50/80, SNP-500/10, bu yerda, 50; va 500 $Q \text{ l/s}$, 80 va 10= H , m

b) suzuvchi nasos stansiyalar suzuvchi kemani eslatib, tryum ya’ni ostki gidromexanik va energetik asbob-uskunalar joylashtiriladigan qismiga va paluba ya’ni tepa-kran o‘rnatiladigan qismiga ega bo‘ladi. Ularning qobig‘i metall, temir-beton va yog‘ochdan tayyorlanib, barja, panton ya’ni yuk tashuvchi kema ko‘rinishida bo‘ladi. Loyihalashda qobig‘ining katta suv sig‘imiga ega bo‘lishi e’tiborga olinadi. Suv sig‘imi deb, kemaning siqib chiqargan suv hajmiga teng bo‘lgan massasiga aytildi:

$$V = \delta \cdot L \cdot B \cdot T \quad (9.1)$$

Bu yerda, b-suv sig‘imi koeffisenti ($b=0,8\dots0,9$) L-uzunligi, B-eni, T-tagidan vaterliniyagacha balandlik.

Kemaning yuk ko‘tarishi

$$R = V - G; \quad (9.2)$$

Kemaning og‘maslik momenti ya’ni avvaligi holatiga qaytarish momenti:

$$M_{or} = G \cdot h \cdot \sin \theta^0; \quad (9.3)$$

Bu yerda $h = \frac{1y}{V} - d$ manfiy qiymatiga ega bo'lsa, u holda kema og'adi.

1_y - y o'qiga nisbatan kema qismining inersiya momenti.

Suzuvchi kemalarning hisoblash daryo registrlar (ko'rsatkichlari) qoidalari asosida bajariladi. Suzuvchi nasos stansiyalardan foydalanishda uni daryoning chuqur va qirg'og'i tik joyiga joylashtirish, katta muz parchasidan saqlash, to'lqinni balandligi 0,8 m kam bo'lishiga va qirg'oqni yuvilib ketmasligiga e'tibor berish zarur. Bosimli truboprovodlarni qirg'oqgacha bo'lgan qismi po'lat materialdan tayyorlanib, sharnir yordamida bog'lanadi. Belgisi: НАП -1,1, СНПЛ -120/30, СНПЛ-240/30. Suzuvchi nasos stansiyalari suv haydashi $Q=0,1\dots20m^3/s$ va bosimi $H=6\dots125$ m gacha ishlab chiqilgan.

c) Funikulyar ko'chma nasos qurilmalari – daryodagi suv sathi o'zgarib turuvchi hollarda qirg'oqqa rels o'rnatilib, aravachada harakatga keltiriladi.

IX-bob bo'yicha nazorat uchun savollar:

- 1.Ko'chma nasos stansiyalari binolari qanday turlarga bo'linadi?
- 2.Blokli va yer ustki binolarning qo'llanish shartlarini aytib bering.
- 3.Bo'linmali binolar qanday omillar asosida qabul qilinadi?
- 4.Blokli binolar suv keltirish quvurlari qanday materialdan tayyorlanadi?
- 5.Blokli ba bo'linmali turdag'i binolar bir-biridan nimasi bilan farq qilishishini ko'rsatib bering.
- 6.Bo'linmali turdag'i binoning pastki qavati balandligi qanday aniqlanadi va qaysi hollarda unung qiymati binoning uzunligiga ta'sir qiladi?
- 7.Binolarning yuqori (yer ustki) qavati tuzilishi qanday bo'ladi va uning o'lchamlari nimalarga bog'liq?
- 8.Maxsus nasos stansiyalarning turlarini aytib bering.
- 9.Ko'chma nasos stansiyalari qachon qo'llaniladi?
- 10.Quvurli quduqlardan suv olish nasos stansiyalarining elementlari tarkibini tushuntirib bering.

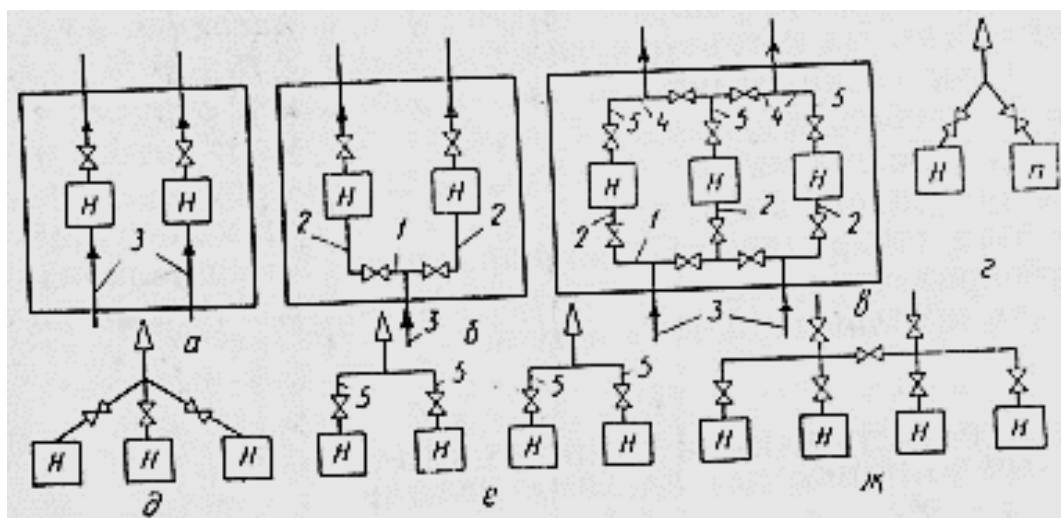
10 – BOB. NASOS STANSIYALARING SO‘RUVCHI VA BOSIMLI QUVURLARI VA ULARNING TEXNIK-IQTISODIY HISOBLARI

10.1 Nasos stansiyalarining so‘rvuchi va bosimli quvurlari

Nasos stansiyasi so‘rvuchi quvurlari stansiya binosiga o‘rnatilgan agregatlarning optimal va uzlusiz ishlashini ta’minlashi zarur.

Nasos stansiyalarida so‘rvuchi quvurlarini joylashtirish sxemalari quyidagicha bo‘lishi mumkin: so‘rvuchi quvurlarning soni o‘rnatilgan nasoslarning umumiyligi soniga teng; ish nasoslarning soniga teng; o‘rnatilgan nasoslar sonidan kam. Odatda yirik nasos stansiyalarida har bir nasosning o‘z so‘rvuchi liniyasi bo‘ladi.

Melioratsiya nasos stansiyalaridagi so‘rvuchi quvurlarning diametrлari katta, o‘zi esa kalta bo‘ladi, shuning uchun qayta ulovchi kollektorlarni o‘rnatish tavsiya qilinmaydi, chunki ular nasos stansiyasi binosini kattalashtiradi, nasos stansiyasidan foydalanishni murakkablashtirib, inshootlarni qurish qiymatini oshiradi. Agar so‘rvuchi quvurlarning soni o‘rnatilgan nasoslarning soniga teng yoki undan kam bo‘lsa, kollektorlar o‘rnatiladi(xx-rasm). Odatda kollektorlar vodoprovod nasos stansiyalarida qo‘llaniladi.



10.1 - rasm. So‘rvuchi va bosim kommunikatsiyalarining sxemalari:

1 – so‘rvuchi kollektor; 2- so‘rvuchi biriktirish quvuri; 3 – so‘rvuchi quvur; 4 – bosim kollektori; 5 – biriktiruvchi bosim quvuri.

10.1 – rasm, a da zadvijkasiz so‘rish quvurlari 3 li ikkita nasosni o‘rnatish sxemasi ko‘zda tutilgan. Nasosga suv quyilib turadigan hollardagina zadvijkalar ko‘zda tutiladi.

10.1 – rasm, 6 da har bir nasosga suv kelishini ta’minlaydigan bitta so‘ruvchi quvur 3 va kollektor 1 li ikkita nasosni o‘rnatish sxemasi keltirilgan. Kollektorda ikkita zadvijka bo‘lib, ular yordamida nasoslar remont vaqtida uzib qo‘yiladi, bundan tashqari rezerv zadvijka ham bo‘ladi. Buzilgan zadvijkani almashtirish uchun nasos stansiyasi butunlay to‘xtatilib qo‘yiladi.

Bunday sxema juda kam qo‘llaniladi, nasoslarni vaqtincha to‘xtatish mumkin bo‘lgan sug‘orish nasos stansiyalaridagina qo‘llanilishi mumkin.

10.1 – rasm b da ikkita so‘rish quvuri bo‘lgan uchta nasosni o‘rnatish sxemasi keltirilgan. Ulardan ikkitasi doim ishlab turadi, uchinchisi esa rezerv hisoblanadi.

So‘ruvchi quvurlar, kollektorlar va biriktiruvchi quvurlar asosan po‘lat trubalardan tayyorlanadi. Quvurlar diametri suvning quvurlardagi yo‘l qo‘yiladigan tezligiga qarab tanlanadi. Diametri 250 mm gacha bo‘lgan so‘ruvchi quvurlarda suv 1 – 1,2 m/sek, diametri 250 mm va undan katta bo‘lganda 1,2 – 1,6 m/sek tezlikda harakatlanishi mumkin. Ba’zi hollarda suvning tezligi 2 m/sek gacha yetishi mumkin.

Nasos stansiyasining bosimli quvurlari ham xuddi so‘rish quvurlari kabi, bosim kollektorlariga ega bo‘lishlari mumkin. Kollektorlar yordamida suv har xil suv olib ketkichlarga yuboriladi. Kollektorlarni 4 nasos stansiyasi binosiga ham, uning tshqarisiga maxsus qurilgan xonalarga yoki bosim quvurlarining ochiq uchastkalariga ham o‘rnatish mumkin. Bosim quvurlarining kommunikatsiyasi nasos stansiyasining vazifasiga va ish sharoitiga, o‘rnatilgan nasoslar soniga va ularga qo‘yiladigan texnik talablarga bog‘liq bo‘ladi. Sug‘orish nasos stansiyalarida ayrim nasoslar va butun nasos stansiyasi vaqtinchalik to‘xtatib turilishi mumkin, shuning uchun bosim quvurlari kommunikatsiyasi ancha soda bo‘ladi.

Suv ta'minoti va quritish nasos stansiyalari tanaffussiz ishlashi shart. Ular sutka mobaynida bir maromda ishlamaydi (ikkinchi ko'tarish vodoprovod stansiyalari) va quvurlar kommunikatsiyasi ancha murakkab bo'ladi.

Kommunikatsiyalar nasoslarni har xil quvurlarga qayta ulashdan tashqari suv tezligini $5 - 7$ m/sek dan $1,5 - 2$ m/sek ga asta-sekin o'tishini ham ta'minlashi lozim. Melioratsiya nasos stansiyalarida shu maqsadda konussimon kengayib boruvchi biriktirish bosim quvurlari o'rnatiladi.

Agar nasoslarning soni quvurlar soniga teng bo'lsa va nasoslardan har qaysisi o'z quvuriga ishlasa, texnik shartlarga ko'ra nasoslarning parallel ishlashi ko'zda tutilmagan bo'lsa, bosim kommunikatsiyalari qayta ulashga moslanmagan bo'ladi (xx – rasm g, d). melioratsiya nasos stansiyalarida bunday sxemadan foydalanish uchun bosim quvurining uzunligi $100 - 150$ m dank am bo'lishi hamda O va OΠ markali nasoslardan foydalanimishi kerak.

Bitta bosimli quvurga: melioratsiya nasos stansiyalarida ko'pi bilan uchta, suv bilan ta'minlash nasos stansiyalarida ko'pi bilan beshta nasos ulash tavsiya qilinadi.

Zadvijkalar nasoslar bilan suvni turli quvurlarga yo'naltirish, suv sarfi va bosimni rostlash, shuningdek truboprovodning ayrim uchastkalarini ulash va uzish ushun ishlatiladi.

Parallel zadvijkalardagi zichlash halqalariga ishlov berish va ularni ishqalab moslash ponasimon zadvijkalarga nisbatan ancha oson va oddiy. Bu ikki xil zadvijka ham qo'zg'aluvchi va qo'zg'almas shpindelli qilib tayyorlanadi. Ichki bosimi 1 MPa dan oshmaydigan quvurlarda o'tish teshigining diametri $50 - 400$ mm li qo'zg'aluvchan shpindelli parallel zadvijkalar keng ishlatiladi. Zadvijka korpus va qopqoqdan iborat bo'lib, ular orasiga qistirma qo'yiladi va boltlar bilan biriktiriladi. Zadvijka korpusidagi o'tish teshigini berkituvchi qurilma shpindelning pastki uchiga osilgan ikkita cho'yan disk – shiber hamda disklar orasiga qo'yiladigan cho'yan ponadan iborat. Shpindel qopqoqning ustki qismida salnik orqali o'tadi.

Salnik zafvijkani suv o‘tkazmasligini ta’minlaydi. Salnik korpusida smola shimdirligun jut tolasi yoki grafitlangan asbest tiqini joylashgan. Qisish buksasi salnik tiqmasining zichligini ta’minlaydi. Bunga boltlar yordamida erishiladi.

Teskari klapan. Nasosdagi suvning orqaga qaytishiga yo‘l qo‘ymaslik va suv siqilishini kamaytirish uchun bosim quvuriga nasos yaqiniga teskari klapan yoki boshqa qurilma (drossel va hokazo) o‘rnataladi. U avtomatik tarzda ishlaydi va suvni faqat nasosdan bosim quvuriga tomon uzatadi. Suv nasosga qarab teskari harakatlanganda o‘z-o‘zidan berkiladi.

Nasos to‘satdan to‘xtaganda teskari klapan tez berkilgani sabab bosimli quvurda gidravlik zARBalar paydo bo‘lib, quvurdagi bosimni keskin oshirish mumkin. Maxsus tormoz qurilmalari yordamida teskari klapanlarning berkilishini sekinlashtiruvchi qurilmalar ishlab chiqilgan.

Teskari klapanlar diametri 55 – 600 mm va undan katta quvurlarda ishlatiladi.

Bosim quvurini gidravlik zARBalar keltirib chiqaradigan yuqori bosimlardan himoya qilish uchun ularda himoya klapanlari o‘rnataladi.

Kompensatorlar quvurlarning tuproq bilan ko‘milmagan qismlaridagi chiziqli temperature deformatsiyalarini qabul qilish uchun o‘rnataladi. Yerga ko‘milgan quvurlar yerga ishqalanishi va temperaturaning deyarli bir xil turishi natijasida uzaymaydi va qisqarmaydi. Shuning uchun quvurlar nasoslarga, rezevuarlarga, quduqlarga birikkan joylargagina kompensatorlar qo‘yiladi. Qo‘zg‘aluvchan chokli cho‘yan va asbest-sement suv quvurlariga kompensator qo‘yish shart emas.

Suv quvurlari suv olib ketkichlar qurishda temperatura va temperatura-cho‘kish kompensatorlari qo‘llaniladi.

Stoyaklari rezervuar tubiga payvandlab biriktirilgan bosimli suv minoralarida, shuningdek tik yerlarga ankerli tayanchlarda o‘rnataligan suv quvurlariga temperatura kompensatorlari qo‘yish shart. Stansiya binosi va quvurlarining turlicha cho‘kishi natijasida vujudga keladigan qo‘shimcha

zo‘riqishlarni yo‘qotish uchun birinchi anker tayanch bilan stansiya binosi orasiga temperatura – cho‘kish kompensatorlari qo‘yish mumkin.

Vantuz. Suv quvurlaridan suv o‘tayotganda ularning yuqori qismida suvdan ajraladigan havo yig‘ilib qoladi, natijada havo xaltalari paydo bo‘lib, suv quvurlarining o‘tkazish xususiyati pasayadi. Suv quvurida yig‘ilib qolgan havoni o‘z-o‘zidan chiqarish uchun vantuzlar qo‘llaniladi. Suv quvuriga suv to‘ldirishda havo vantuzlar hamda shu maqsadda o‘rnatiladigan maxsus ventellar orqali chiqarib yuboriladi. Ba’zi hollarda aksincha quvurlarga havo kiritish lozim bo‘ladi. Shunda ham vantuzlardan foydalaniladi.

Quvurlarni sinash

Qurilgan quvurlarni qabul qilib olishda uning loyiha mosligi tekshiriladi, bosim ostida sinab ko‘riladi va tegishli aktlar bilan rasmiylashtiriladi. Loyihaga rioya qilinmagan barcha narsalar ijro ish chizmalarida qayd qilinadi. Po‘lat quvurlar uchun bulardan tashqari korroziyaga qarshi izolyatsiyani qabul qilish akti va payvand ishlari jurnali talab qilinadi.

Quvurlar 500 – 1000 m li uchastkalarda gidravlik usulda yoki siqilgan havo bilan, odatda ikki marta: tuproq bilan ko‘mishdan oldin va ko‘milgandan keyin sinaladi. Birincchi sinovni quruvchilarining o‘zlari bajarishadi. Birinchi sinovni bajarishda oldin transheyaga yotqizilgan quvurlar ustiga 0,5 – 0,6 m balandlikda qisman tuproq to‘kilib, quvurlar bilan transheya orasiga shibalab chiqiladi. Sinov paytida kuzatib turish uchun quvurlar tutashtirilgan joylar ochiq qoldiriladi. Quvurlarning burilish joylariga ilgaklar qo‘yiladi. Aks holda sinov paytida quvurlar siljib ketishi mumkin. Sinov uchastkasining ayniqsa oxiri puxta mahkamlanadi.

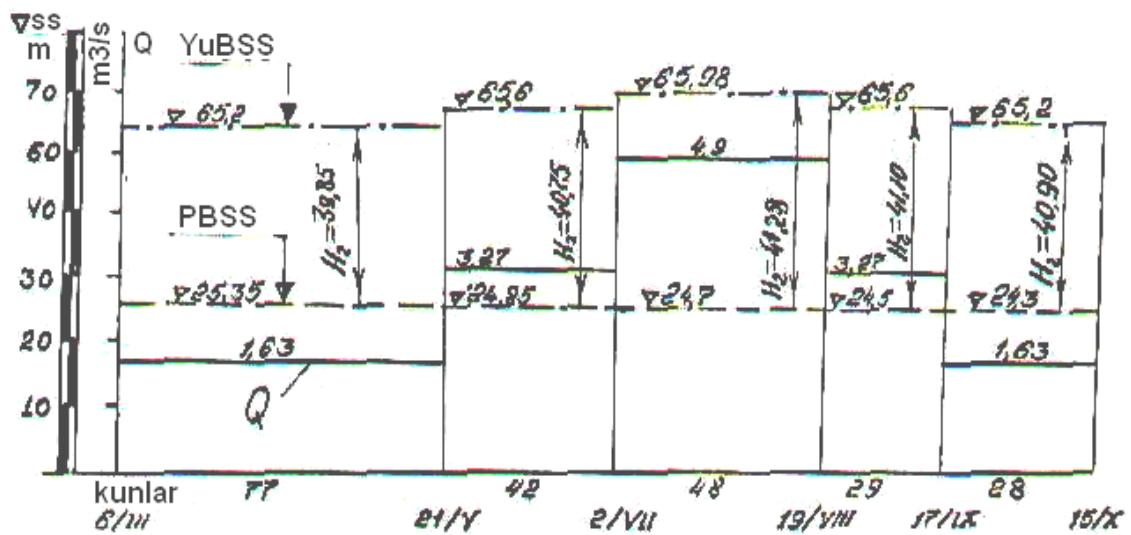
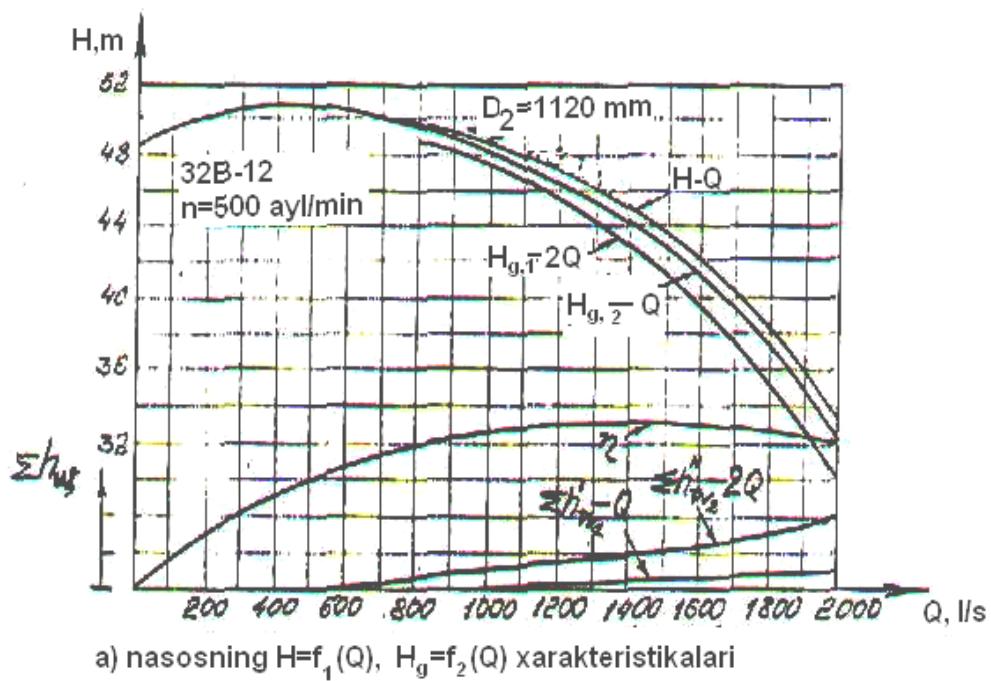
0,5 MPa bosimdan past bosimga mo‘ljallangan po‘lat va cho‘yan quvurlar 1MPa bosim ostida sinaladi. Bu bosim minimal sinov bosimi deyiladi. Ish bosimi 0,5 MPa dan yuqori bo‘lganda sinov bosimi shu ish bosimidan 0,5 MPa katta bo‘lishi kerak. Suv to‘ldirilgan quvur 15 daqiqa mobaynida sinov bosimi ostida

xomaki sinab ko‘riladi. bu bosim quvurning o‘lchamlarini maromiga keltiradi. Shundan so‘ng sinov bosimi beriladi, agar keying 15 daqiqa mobaynida suv sizmasa va boshqa nuqsonlar bo‘lmasa quvur sinovdan o‘tgan hisoblanadi.

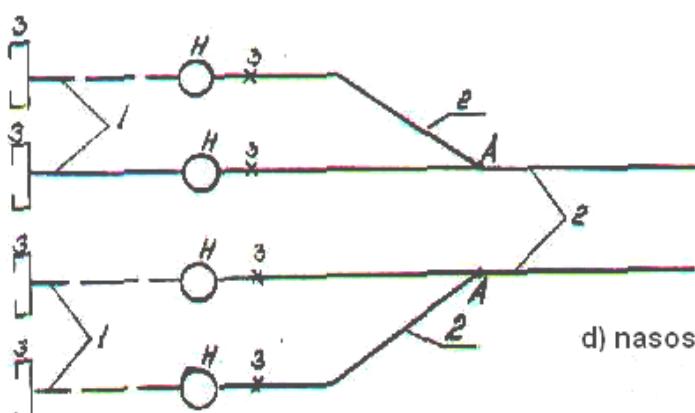
Vodoprovodni ekspluatatsiyaga tushirishdan oldin u kuchli suv oqimida to toza suv tushguncha yuvilib tashlanadi. Shundan so‘ng u dizinfeksiyalanadi. Buning uchun vodoprovod bir sutka mobaynida har litrda 20 – 40 mg aktiv xlor bo‘lgan suvga to‘ldirib qo‘yiladi, so‘ngra xlorli suv chiqarib yuboriladi va truboprovod toza suv bilan yuvib tashlanadi. Melioratsiya nasos stansiyalarida bu ishlar bajarilmaydi.

10.2 Nasos stansiyalarida texnik – iqtisodiy hisoblar

Yil davomida chiqariladigan suv hajmi va energiya sarfini hisoblash maqsadida suv-energiya hisobotlari bajariladi. Bu hisobotlarni 6.3-jadvaldagি tartibda bajarilsa ancha qulay bo‘ladi. Jadvalning 1-5 ustunlarini suv iste’moli grafigi asosida ya’ni 4.5-jadvaldagи qiymatlar bo‘yicha to‘ldiriladi.



b) nasos stansiyaning cuv haydash va suv sathining o'zgarish grafiklari



d) nasoslarning ulanish tasviri

10.2 - rasm. Nasosning $H_g=f(Q)$ xarakteristikasini qurish

Nasos stansiyaning suv-energiya hisoboti jadvali

Suv iste'moli grafigi buyicha		Geodezik kutarish balandligi H_g, m											
1	2	3	4	5	6	7	8	9	10	11	12	13	14
Σt	ΣT						ΣT_i				ΣE	ΣW	

Har bir davrdagi geodezik ko'tarish balandligi H_g qiymatlari asosida nasosning haqiqiy suv haydashi q , bosimi H va F.I.K. η qiymatlarini uning xarakteristikasidan olinadi (10.1 - rasm).

Ishlaydigan agregatlar soni bo'yicha nasos stansiyaning haqiqiy suv haydashi Q_i va haqiqiy ishlash davrlari T_i topiladi:

$$Q_i = q \cdot Z_{nas}; \quad T_i = \frac{QT}{Q_i}; \quad (9.4)$$

Nasos qurilmasining F.I.K. quyidagicha topiladi:

$$\eta_{n,k} = \eta_n \cdot \eta_{dv} \cdot \eta_{uz} \cdot \eta_{tot}; \quad (9.5)$$

η_n - nasosning F.I.K.;

η_{dv} - elektrosvigatel F.I.K.;

η_{uz} - uzatmaning F.I.K. ($\eta_{uz}=1$);

η_{tot} - elektr tarmog'ining F.I.K. ($\eta_{tot}=0,97 \div 0,99$).

Nasos stansiyaning quvvati:

$$N = \frac{9,81 Q_i H}{\eta_{n,q}}, \text{ (kvt)}; \quad (9.6)$$

Sarflanadigan elektr energiya miqdori :

$$E = N \cdot T_i \quad (kvt.soat); \quad (9.7)$$

Nasos stansiya chiqaradigan suv miqdori :

$$W = Q_i \cdot T_i \cdot 3600; \quad (m^3); \quad (9.8)$$

Jadvaldagi qiymatlar bo'yicha yillik chiqaradigan suv hajmlari ΣW va sarflaydigan energiya ΣE miqdorlari yig'indilarini aniqlanadi.

10.3. Stansyaning qurilish bahosi va ekspluatatsiya harajatlari

Dastlabki hisoblar uchun nasos stansiya qurilishiga sarflanadigan kapital mablag' yaxlitlashtirilgan ko'rsatkichlar asosida aniqlash ruxsat etiladi. Hisoblarni 10.2 - jadvaldagi tartibda bajarish qulay bo'ladi.

Nasos stansyaning belgilangan quvvati quyidagi formula bilan topiladi:

$$N_{bel} = Z_{o'r} N_{dv} + 20 \text{ kVt}; \quad (9.9)$$

bu yerda, N_{dv} - elektrosvigatelning pasportidan olinadigan nominal quvvat, kvt;

$Z_{o'r}$ - o'rnatiladigan agregatlarning umumiy soni;

20 kvt - stansyaning o'z extiyojlari uchun sarflaydigan quvvati.

Jadvaldagi K_1, K_2, K_3, K_4, K_5 - birlik baholar 15, 16, 17 - ilovalardan qabul qilinadi.

Eslatma: Baholar 1990 yildagi narxlarda berilgan. Joriy narxlarga o'tishda amaliyotdagi muayyan koeffitsientlardan foydalaniladi.

10.2 – jadval

Stansyaning qurilish bahosini aniqlash

№	Inshootlar va asbob-uskunalarining nomlari	O'lchov birligi	Birlik miqdori	Bahosi	
				birligi	umumiy
1	Nasos stansiya binosi(suv olish inshooti bilan birga)	kvt	N_{bel}	K_1	$K_1 N_{bel}=K_{bino}$
2	Gidromekanik asbob-uskunalar	kvt	N_{bel}	K_2	$K_2 N_{bel}=K_{nas}$
3	Elektr-kuch asbob-uskunalar	kvt	N_{bel}	K_3	$K_3 N_{bel}=K_{el}$
4	Bosimli truboprovodlar	m	l_{tr}	K_4	$K_4 l_{tr}=K_{tr}$
5	Suv chiqarish inshooti	m^3/s	Q_{max}	K_5	$K_5 Q_{max}=K_{s.sh}$
Ja'mi:		K'			
Rejalashtirish va ustama harajatlari (25% ja'miga)					$K''=1,25K'$

nisbatan)		
Hammasi		$\sum K = K^I + K^{II}$

Ekspluatatsiya harajatlari lavozimlarning maoshlari, elektr energiya uchun sarflar, inshootlar, asbob-uskunalarni ta'mirlash va qayta tiklash uchun amortizasiya ajratmalari va boshqa sarflarni o'z ichiga olib, 10.3 - jadvaldagi tartibda aniqlanadi.

Lavozimlar maoshlari yillik miqdorini 10.4 - jadvaldagi tartibda lavozimlar jadvali bo'yicha belgilanadigan xizmatchilar soni va ularning oylik maoshlari miqdori asosida aniqlanadi. (10.4 - jadvaldagi xizmatshilar soni o'rtacha quvvatli nasos stansiya uchun berilgan).

10.3 - jadvaldagi elektr energiya uchun sarflanadigan umumiy harajatlar quyidagicha topiladi:

$$C_{er} = (\sum E + 0,02 \sum E) C; \quad (9.10)$$

bu yerda, $0,02 \sum E$ - stansianing o'z extiyojlari uchun sarflaydigan elektr energiya miqdori;

C - 1 kvt. soat elektr energiyaning narxi, so'm;

Inshootlar va asbob-uskunalarning qiymatlari K_{in} , K_{tr} , K_{gidr} , K_{el} , $\sum K$, 10,4-jadvaldan olinadi.

10.3 – jadval.

Yillik ekspluatasiya harajatlari

Nº	Harajatlar moddalari	O'lchov birligi	Miqdori	Ajratma miqdori, %	Ekspluatatsiya harajatlari qiymati, so'm
1	Lavozimlar maoshlari				C_{maosh}
2	Elektr energiya bahosi	kvt.soat	$(\sum E + 0,02 \sum E)$		C_{en}
3	Amortizasiya ajratma lari:				
3a	Inshootlar		K_{in}	5	
3b	bosimli truboprovod lar		K_{tr}	12	
3v	gidromexanik asbob-uskunalar		K_{gid}	10	
3g	Elektr-kush uskunalari		K_{el}	10	
4	Yog'lash-moylash va tozalash materiallari	kvt.soat	$\sum E$	0,005	
5	Boshqa yig'imlar		$\sum K$	2,5	
	J a ' m i :				E_1

Umumsex harajatlari (15 % ja'miga nisbatan)		E ₁	15	E ₂ =0,15E ₁
Hammasi				ΣE

10.4 – jadval

Lavozimlarning yillik maoshlari miqdorini aniqlash

Nº	Lavozimlarning tarkibi	Lavozi mlar soni	Oylik maoshi so‘m	Yillik ish muddati, oy	Yillik maosh miqdori, so‘m
1	Nasos stansiya boshlig‘i	1		12	
2	Muxandis - gidrotexnik	1		12	
3	Muxandis - mexanik	3		12	
4	Muxandis - elektrik	3		12	
5	Ishchi	1-2		6	
6	Farrosh	1		12	
7	Qo‘riqchi	3		12	
j a ‘ m i :		14			
Ijtimoiy sug‘urta ajratmasi (ja’miga nisbatan 5-10 %)					
Hammasi				C _{maosh}	

Solishtirma texnik-iqtisodiy va ekspluatasion ko‘rsatkishlar

Bir kvt quvvatning qurilish bahosi:

$$K_N = \frac{\sum K}{N_{bel}}, \frac{cy\mathcal{M}}{\kappa\mathcal{B}m}, \quad (9.11)$$

Bir m^3 suvni shiqaresh tannarxi;

$$C_w = \frac{\sum E}{\sum W} \frac{cy\mathcal{M}}{m^3}; \quad (9.13)$$

Bir *tonna-metr* shiqaresh tannarxi

$$C_{wh} = \frac{\sum E}{\sum WH}, \frac{cy\mathcal{M}}{m.m};$$

Bir *ga* erni sug‘orish bahosi

$$C_\omega = \frac{\sum E}{\omega}, \frac{cy\mathcal{M}}{\varrho a}; \quad (9.14)$$

bu yerda, ω - sug‘oriladigan maydon, ga .

Stansianing quvvatidan foydalanish koeffitsienti

$$\alpha = \frac{N_{o'r}}{N_{bel}}; \quad (9.15)$$

bu yerda, $N_{o'r} = \frac{\sum E}{\sum T_u}$ - stansianing o‘rtacha quvvati.

Stansianing vaqtidan foydalanish koeffitsienti:

$$\beta = \frac{\sum T_u}{T_{yil}} \quad (9.16)$$

bu yerda, T_{yil} - 8760 soat, bir yildagi soatlar soni.

Nasos stansianing ekspluatasiya koeffitsienti

$$\eta_{eks} = \alpha \cdot \beta; \quad (9.18)$$

Aniqlangan solishtirma ko‘rsatkichlar miqdorlari 1990 yildagi baholar bilan taqqoslanganda $C_w=0,01$ so‘m/m³, $C_{wn}=0,0002$ so‘m/t·m, $\alpha=0,5$ bo‘lsa, loyihalash tadbirlari samarali hisoblanadi. Ushbu shartlar bajarilmagan hollarda loyihani tahlil qilib, uning sabablari aniqlanadi.

X-bob bo‘yicha nazorat uchun savollar:

1. So‘rish va suv keltirish quvurlari qanday farq qiladi?
2. So‘rish quvurlari diametrlari qanday qabul qilinadi?
3. So‘rish quvurlarini suvgaga to‘ldirish usullarini tushuntirib bering.
4. Metaldan tayyorlanadigan suv keltirish va bosim kommunikatsiyalariga o‘rnataladigan uskuna va jihozlarning joylashtirish shakillari qanday bo‘ladi?
5. Bosimli quvurlar soni qanday aniqlanadi?
6. Temir-beton, asbestosement va cho‘yan quvurlarni bir-biriga ulash choclarini tushuntirib bering.
7. Qanday ko‘rsatkichlar asosida bosimli quvurlani materiali tanlanadi?
8. Bosimli quvurlarning diametric qanday aniqlanadi?

9. Qanday bosimli quvurlar yer ustiga ochiq holda quriladi?
10. Bosimli quvurlarning qaysi joylariga anker va oraliq tayanchlar o‘rnataladi?
11. Bosimli quvurlarda gidravlik zarba hosil bo‘lishi sabablarini tushuntirib bering.
12. Quvurlarni gidravlik zarbadan asrash uchun qanday choralar qo‘llaniladi?
13. Texnik iqtisodiy hisoblar asosida qanday masalalar echiladi?
14. Yillik foydalanish sarflari tarkibiga nimalar kiradi?
15. Keltirilgan xarajatlar qanday aniqlanadi?
16. Nasos stansiyasining yillik uzatadigan suv hajmi va sarflangan elektr energiya bahosi qanday aniqlanadi?
17. Solishtirma texnik-iqtisodiy ko‘rsatkichlarni tushuntirib bering.

GOLOSSARI

Adaptatsiya	Moslashuv, ko‘nikma;
Adsorbsiya	Shimilish, singish;
Akveduk	Osma quvur;
Akkumulyator	Akkumulyator, to‘plagich;
Artezian quduq	O‘z bosimi bilan chiqayotgan yer osti suvlari qudug‘i;
Balyustrada-	Naqshinkor panjara;
Barometr-	Mezon ko‘rsatgich;
Vattmetr	Tokning quvvatini o‘lchaydigan asbob;
Vintsimon nasoslar	Stator oldida aylanadigan bitta yoki bir nechta vintli mettalik rotor bilan suyuqlikni chiqarib yuborish xisobida suyuqlikni bosimi vujudga keltiradigan nasos.
Gabarit	Nasos agregatlarining tashqi o‘lchovlari;
Gazgolder	Gaz to‘planadigan va taqsimlanadigan sig‘im;
Galareya	Binolarni birlashtiruvchi uzun yo‘lak (M:suv olish inshoti va nasos stansiyasi);
Galvanizatsiyalash	Galvani toki yordamida biror metall sirtini boshqa metall bilan qoplash;
Damba	Ko‘tarma (suv); nasoslarning ishchi g‘ildiragidan o‘tadigan suyuqlik oqimi, markazdan qochma nasoslar kabi radial yoki o‘qli nasoslar kabi parallel yo‘nalishda emas, balki qiyalik ostida, xuddi to‘g‘ri to‘rtburchaklarning diagonallari bo‘yicha harakatda bo‘ladigan nasoslar;
Diagonal nasoslar	

Diafragma	To‘siq, parda; Markazdan qochma nasoslarda o‘qga o‘rnatilgan va qobiq ichida erkin aylanadigan ishchi g‘ildirakda bir biridan ma’lum masofada (oldi va orqa) o‘rnatiladigan lappak;
Disk	
Drenaj	Zovur, quvur;
Kavitsiya	Nasosning ishlashi davvomida suyuqliklarda bosim pasayishi va ma’lum kritik qiymati yetganda uni uzilishga olib boradigan xodisa;
Klemma	Akkumulyator qisqlari;
Kollektor	Katta diametrli(bir necha quvurlardan oqib kelayotgan suvlarni jamlab oqizuvchi) quvur,yoki kanal;
Krivoship-	To‘g‘ri chiziqli harakatni aylanma chiziqli harakatga aylantiradigan mexanizmlarning Z-simon qismi;
Labirint	Murakkab chalkash-chulkash;
Landshaft-	Manzara;
Latun	Jez;
Lebyodka	Chigir, nasos agregatlarini ko‘taruvchi qurilma;
Magistral-	Asosiy tarmoq;
Markazdan qochirma nasos	Ishchi gildirak parragini suyuqlikga ta’siri natijasida vujudga keladigan markazdan qochirma quch xisobidan suyuqliknii harakatlanishi yoki bosimida ishlaydigan nasos Turli ishlarga mo‘ljallanib qurilgan va jihozlangan bino;
Pavilon	
Rotor	Nasosning ishchi qismidagi aylanuvchi

	mexanizm;
Suvli nasos	dvigatel ichida sovutilgan suyuqlikni zo‘rlab aylantirish uchun mexnik uzatmali qurilma Sochib yuborgan yoki oqib ketgan suyuqlikni tortish va uni rezervuarga qayta solish uchun qurilma. Ishlash sxemasi quyidagicha. Porshen zich silidrga kiradi. Nasosni dastasi pastga tushirilganda, porshen tepaga itarib chiqiladi uzidan keyin silindirni quyi tomonida bo‘shlik (vakuum) qolddirib Lekin tabiat vakuumni qabul qilmasigi bois suv silindirini pastida klapanni ochadi va vakuum tarafida intiladi.
Surish nasosi	Porshen va dvigatelngi birlashtiruvchi qism;
Taran	Tik o‘rnatilgan suv ko‘tarib berish moslamasi; Bu nasoslar elektrostansiyalar qozonini va sanoat bug‘ generatorlarning suv bilan ta’minlash uchun xizmat qiladi. Atom elektrostansiyalar energobloklarni bo‘g‘ generatorlarida, kozxononallarda, sanoat korxonalarda toza ximik suvni berishga foydalanadi.
Ta’minlovchi nasos	Tishli g‘ildirak;
Shatun	Nuqtalar bilan ko‘rsatilgan doirasimon chiziq;
Sikloid-	Maishiy, sanoat korxonalarida chiqayotgan oqova suvlarni haydash nasoslari;
Fekal nasoslar	Aylanma;
Sirkulyatsiya	Suyuqlikni tugashtirilgan (berk) aylanishi
Sirkulyatsion nasos	

1-ko‘taruv nasos stansiyalari	(sirkulyatsiya) xamda retserkulyatsiya majburan harakatini ta’minlash uchun belgilangan nasos; Suv ta’minoti manbaidan suvni olib tozalash inshootiga, agar suvni tozalashga extiyoj bo‘lmasa, bevosita rezervuarlarga, taqsimlovchi tarmoqlarga, siquv suv minorasiga yoki suv ta’minotining boshqa inshootlarga uzatib beradi;
2-ko‘taruv nasos stansiyalari	Iste’molchilarga toza suv rezervuaridan suv yetkazib berish uchun xizmat qiladi; Suv o’tkazgich tarmoqlari yoki suv o’tkazgichlardagi siquvni ko‘tarib berish uchun xizmat qiladi;
Dam berish stansiyalari	Sanoat korxonalarini va issiqlik elektr stansiyalaridagi texnik aylanma suv ta’minoti sxemalariga tegishlidir. Bu stansiyalarda bir guruh nasoslar korxonada ishlatilgan suvni sovutish yoki tozalash qurilmalariga uzatadilar, boshqa nasoslar esa qayta tayyorlangan suvni ishlab chiqarish qurilmalariga yuboradilar; Nasosning iste’mol quvvati N vatt va kilovattlarda o‘lchanadi;
Sirkulyatsiya nasos stansiyalari	Parrakli nasoslarda takkoslash tasniflari xisoblanadi. U takroriy nasoslarning konstruktiv xususiyatlarini kursatuvchi belgilardan biri bulib, berilgan sharoitda nasoslarni tanlashda uxshashlik nisbatlaridan foydalaniladi;
Quvvat	N kaysiki bir kismi foydali N_{foy} , bulib u foydali ishni amalga oshirish sarflanadi;
Tezkorlik koeffitsienti	Mexanik yukolishlar – podshipnikalardagi
Nasosga keladigan kuvvat	
Mexanik yukolish N_M	

Hajmiy yuqolish	ishkalanishlar, solnik (zichlash xalkasi) va ishchi gildirak tashki sirtida, poshenlar va suyukliklardagi yukolishlar kiradi; Hajmiy FIK bilan boxolanib, nasosning bosimli bushligg‘idagi ishchi organ va nasos korpusi oralig‘idagi suruvchi oraliklar orkali suyuklikni sizishi tufayli yuqolishidir;
Diafragmali nasoslar	Ularda asosiy ishchi qismi diafragma bo‘lib, suyuqlikda o‘zgarmaydigan to‘qima yoki charmdan yasaladi;
Gidravlik yuqolish.	Gidravlik yukolish nasos kanallari orkali suyukliklarni okishi natijasida sodir buladi;
Erkin havo oqimi	Havo oqimi yo‘lida to‘siqlarga duch kelmasligi Inglizcha drain quritish drenaj orqali yig‘iladigan yer osti va yer usti suvlari;
Drenaj suvlari	Harakat bo‘lgan havo oqimida yo‘nalishida yo‘nalishi o‘zgartirilsa, havo quvirining kesimi o‘zgarishi;
Mahalliy qarshiliklar	Cho‘yanli, seksiyali, isitish asbobi;
Radiator	Suvni isitish jarayonida kengaygan suv miqdorini saqlaydigan uskuna;
Kengayish baki	Suvni harakatga keltiradigan uskuna;
Nasos	Issiqlik tashuvchi issiq suv;
Suv bilan isitish tizimi	Issiqlik tashuvchi bug‘;
Bug‘ bilan isitish tizimi	Ventil, zadvijka berkitish, rostlash uskunalar;
Kran,	Xona havosini tashqi havoga qo‘shish va shu
Havo resirkulyatsiyasi	

Xo‘jalik maishiy oqovalari	aralashmani o‘sha yoki boshqa xonalarga uzatish; bitta xona doirasida havoning aralashishi, shu jumladan, isitish agregatlari (asboblari) yoki ventilyator-yelpig‘ichlar bilan isitish (sovutish) resirkulyatsiyaga kirmaydi; Insonning yashash faoliyati natijasida hosil bo‘lib bevosita fiziologik axlatlar, yuvinish, chumilish, ovqat pishirish, kir yuvish va x.k. jarayonlarida hosil bo‘ladigan suyuq chiqindilarga aytiladi va mineral, organik va biologik moddalar bilan ifloslangan;
Akvatoriya	Suv havzasi yuzasining qismi;
Akkumulyatsiya	Suv havzasida yoki muhandislik inshootida suvning, tuzning va eroziya mahsulotlarining to‘planishi;
Albedo	Ma’lum sirtdan qaytayotgan radiatsiyaning shu sirtga tushayotgan radiatsiyaga nisbati;
Anionlar	Manfiy zaryadlangan ionlar;
Artezian quduqlar	Yer ostidan bosim kuchi bilan otilib chiqadigan va suv olish uchun kovlangan quduqlar;
Abraziya	Suv havzasi qирг‘оqlarining to‘lqinlar ta’sirida yemirilishi;
Adaptatsiya	Moslashuv, ko‘nikma;
Adsorbsiya	Shimilish, singish;
Akveduk	Osma quvur;
Akkumulyator	Akkumulyator, to‘plagich;
Artezian quduq	O‘z bosimi bilan chiqayotgan yer osti suvlari qudug‘i;
Bug‘lanish	Suyuq yoki qattiq holatdagi suvning gaz(bug‘)

Vadoz yer osti suvlar	holatiga o‘tishi; Yerning ustki qatlami-po‘stidagi suvlar;
Aylanma suv ta’minoti	Foydalanilgan suv tozalangan yoki sovitilgandan so‘ng texnologik yopiq jarayonga yoki maishiy suv uzatkich tarmoqlariga takrorlanishi;
Adsorbsiya	Maddalarning eritma yoki gazdan ma’lum qattiq jismlar tomonidan yutilishi;
Aylanma suv ta’minoti	Foydalanilgan suv tozalangan yoki sovitilgandan so‘ng texnologik yopiq jarayonga yoki maishiy suv uzatkich tarmoqlariga takrorlanishi;
Anionlar	Manfiy zaryadlangan ionlar;
Arid iqlim	Lotincha aridus quriq atmosfera namligi past havo harorati esa baland va sutka davomida katta tebranishlarga;
Artezian suv	Fraksiyadagi artua viloyati noraidan kelib chiqqan suvbardosh qatlamlar o‘rtasidagi joylashgan va suv bosimi baland bo‘lgan yer osti suv xavzalarini hosil qiluvchi qiluvchi suvlar. Suv bosimi ortib ketganda o‘z-o‘zidan yer yuzida ko‘tarilganda yoki favvora kabi otilib chiqishi mumkim;
Assimilatsiyalovchi xususiyat (suv ob’ekt)	Suv ob’ektining ifloslovchi maddalarning ma’lum miqdorini (yoki issiqlikning ma’lum hajmini ma’lum hajmini) vaqt birligida nazorat yoki suvdan foydalanish punkitida suv sifati meyorlari o‘zgarib ketmagan hamda zararli oqibatlarda va atrofdagi suvga zarur yetkazmagan holda qabul qila olishi;
Atrof muhitni nazorat	Inson va biota uchun eng muhim va asosiy

qilish	bo‘lgan va asosiy bo‘lgan atrof muhit komponentlarning holati va ularning holati va ularning o‘zgarishi ustida nazorat qilish;
Biogen modda	Organizmlarning hayoti faoliyati natijasida vujudga kelgan kimyoviy birikma (lekin aylanma shu vaqtning o‘zining ularning jismi tarkibida bo‘lham mumkin);
Biogeotsenoz	Biogeosenoz asosiy izlanish obekti biosferaning elementning tarkibiy birligidir va shu ma’noda landshaft tushunchanining sinonimidir garchi oxirlaridan farqli o‘laroq tirik madda tushunchasi ham o‘z ichiga qamrab oladi; Oqovalarning biologik usulda tozalashda qo‘llaniladigan hovuzlar mustaqil ravishda tez oksidlanivchi organik moddalar bilan to‘yingan oqovalarning mikroorganizmlarning va suvning o‘tlari yordamida tozalash yoki sanoatning tozalash inshootlarining hamda tabiiy suv qabul qiluvchi havzalar o‘rtasidagi oraliq ob’yekt sifatida foydalaniladi;
Biologik hovuzlar	Ekotizmga unga yot bo‘lgan organizm turlarning kiritilishi va ularning ko‘payishi.
Biologik ifloslanish	Mikroorganizmlarning bilan ifloslanishga bakteriologik va mikroorganizmlar bilin ifloslanishga bakteriologik va mikrobiologik ifloslanish ham deiladi;

Vadoz suvlar	Lotincha vadosus sayoz atmosferadan kelib tushgan yoki qobig‘ida hosil bo‘lgan va unda joylashgan yer ostisuvlari (oxirgi kelib chiqishi jihatidan oxirda suvlarga qarama-qarshi qo‘yiladi);
Geokimyo	Yerning kimyoviy tarkibi unda kimyoviy elementlarning taqsimlanishi qonuniyatlari va mikroorganizmlarning taqsimlanishi qonuniyatlari va migratsiyani;
Drenaj suvlari	Inglizcha drain- quritish drenaji orqali yer osti va yer usti suvlari;
Yer osti suvlari	Yer qobig‘ining yuqori qismi tog‘ jinslaridagi suyuq qattiq va bug‘ holatlardagi suvlar erkin (gravitatsion, tuproq osti suvlari) tuproq osti suvlari va bog‘langan yer osti suvlari;
Zararli modda	Inson salomatligi va u yashaydigan muhitga xavf tug‘diradigan har qanday modda;
Zaxarli chiqindilar	O‘z tarkibida tirik organizmlarni zaxarlovchi moddalarga ega chiqindilar;
Irrigatsiya	Lotincha irrigatio — sug‘orish qishloq xujalik yerlarini sun’iy sug‘orish;
Ifloslanish	Suv havo va tuproqqa keyinchalik foydalanish uchun yaroqsiz holda keltiriladigan konsentratsiyadagi mikroorganizmlar, kimyo moddalari zaharlovchi moddalar;
Ifloslanish darajasi	Muhitdagi ifloslovchi moddalar miqdorining mutloq yoki nisbiy qiymati;

Ifloslanishning oldini olish.

Kimyoviy ifloslanish

Kislotali yog‘inlar

Kommunal oqovalar

Ifloslantirilmaydigan buni kamaytiradigan yoki nazorat qiladigan jarayonlar amaliy uslublar yoki mahsulotlarni qo‘llash bu retsiklining tozalash va qayta ishlash jarayonlarni o‘zgartirish nazorat mexanizmlari resurslardan samarali foydalanish va materialni almashtirishni o‘z ichiga oladi; Ekotizmga unga yot bo‘lgan ifloslantiruvchi moddalarning fon konsentratsiyalarida ziyod miqdorda kiritilishi; Odatda boshlang‘ich manbadan uzoqda atmosferadagi kimyoviy jarayonlar tufayli o‘zgargan oltin-gugurt azot birikmalari va boshqa moddalarning yerga suyuq yoki quruq holda tushganida ro‘y beradigan kompleks kimyoviy va atmosfera holati. Suyuq shakli odatda kislota yomg‘iri deb nomlanadi va yerga yomg‘ir yoki tuman shaklida tushadi; Aholining istiqomat qiladigan joylarda hosil bo‘ladigan oqovalar umumiy kanalizatsiya mavjud bo‘lganda maishiy ishlab chiqarish yog‘in sochin suvlarini o‘z ichiga oladi.

FOYDALANILGAN ADABIYOTLAR

1. Sh.M.Mirziyoyev “Erkin va farovon, demokratik O‘zbekiston davlatini birgalikda barpo etamiz” asari. “O‘zbekiston” nashriyoti 2018 yil, 38 bet.
2. Cavalieri R.R. and G. L. Devin Pitfalls in Wet Weather Pumped Facilities Design. In Proceedings of the Water Environment Federation, 71st Annual Conference, Orlando, Florida, Vol. 2, 719-729, October 1998.
3. Don Casada. Pump Optimization for Changing Needs. Operations Forum. Vol. 9, No. 5, 14-18, May 1998.
4. Jackson J. K. Variable Speed Pumping Brings Efficiency to Pump Systems. Operations Forum, Vol. 13, No. 5, 21-24, May 1996.
5. Горгиджанян С.А.. Дягилев А.И. Погружные насосы для водоснабжения и водопонижения.- Л.: «Машиностроение», 1988.-112 с
6. Данг Саун Хоа. Совершенствование режимов эксплуатации крупных насосных станций: Автореф.дис... докт.техн.наук.-Ташкент: САНИИРИ, 1996.-28 с.
7. Карасаев Б.В. Насосы и насосные станции. Учеб.пособие для вузов.- М.: Высшая школа, 1989.-228 с.Karelin V.Ya. Iznashivanie lopastnqx nasosov.- М.: Mashinostroenie.1983.-168 s.
8. Карелин В.Я. Кавитационные явления в центробежных и осевых насосах. -М.: Машиностроение. 1975.-336с
9. Латипов К.Ш. Гидравлика, гидромашиналар ва гидроюриткичлар. Ташкент: Ўйитувчи, 1992.-336 б.
- 10.Лисов К.И. Григорьев К.Т. Насослар ва насос станциялари. (Русчадан таржима), М.: Колос.1977.Ташкент: Ўйитувчи, 1980.-230 б.
11. Ломакин А.А., Центробежные и осевые насосы. М.-Л.: Машиностроение, 1976.-304 с.

- 12.Мамажонов М. Повышение эффективности эксплуатации центробежных и осевых насосов насосных станции оросительных систем. Автореферат дис...докт.техн.наук.- Ташкент: ТИМИ, 2006.- 30 с.
- 13.Мамажонов М., Ботиров У., Шакиров Б. Водозаборное сооружение. А.с.№ 1781380,- заявка № 48221448/15.Б.И. №46,1992 .
- 14.Мамажонов М., Ботиров У.,Турсунов Х. Изменение водоподачи насосов. // Сельское хозяйство Узбекистана. 2005, №2.с.28-29.
- 15.Мамажонов М., ва боши. Насослар ва насос станцияларидан амалий машғулотлар. Ўгув ыўлланма. Тошкент: ТИМИ.: 2010, - 212 б.
- 16.Мамажонов М., Упрощенный способ определения подачи насосных агрегатов // Мелиорация и водное хозяйство. - 1990,-№5.-с.34-36.
- 17.Насосы. Каталог-справочник. ВИГМ.-М.-Л., 1960.-552 с.
- 18.Насосы осевые типа «О», «ОП» и центробежные типа «В». Каталог-справочник. ЦИНТИХИМНЕФТЕМАШ.-М.: 1970.-51 с.
- 19.Насосы и насосные станции /В.Ф.Чебаевский, К.П.Вишневский, Н.Н.Накладов и др. Под ред. В.Ф.Чебаевского (учебник для студентов высш.учеб.заведений). М.: Агропромиздат, 1989. – 416 с.
- 20.Насосы погружные скважинные для воды. Альбом –каталог А-364-76.Белгород, 1976.
- 21.Павлов В.Я. О преподавании курса «Мелиоративных насосных станций». Моск. Гос.Универ. природообустройства. Научные труды. «Вопросы повышения качества образования....». Сб.матер.3 межвузов.науч.-техн.конф.-М.: 2001.-210 с.
- 22.Палышкин Н.А. Гидравлика и сельскохозяйственное водоснабжение.- М.: Агропромиздат, 1990.- 351 с.
- 23.Перепелкина В.В. Сифонные водосбросы и сифонные водовыпуски насосных станций. - Сборник науч. трудов САНИИРИ,1975.вып.147.- с.37-42.

- 24.Поспелов Б.Б., Пресняков В.Г. Натурные исследования гидравлического удара при пуске насоса 368-В-12.-Труды института МИСИ, 1991.№ 91 с. 126-132.
- 25.Рычагов В.В., Флоринский М.М. Насосы и насосные станции» 4-е изд. М.: Колос 1975. - 416 с.
- 26.Трубаев П.А. и др. Гидравлические машины и системы технического водоснабжения. Учеб.пособие. Белгород.инж-экон. инст.2002 .-131 с.
27. Угунчус. А.А. Гидравлика и гидравлические машины. Изд. Харьковск. Гос. Университета, Харьков: 1980. - 396 с.
- 28.Хохлов В.А. Эргосберегающие режимы работы насосных агрегатов с длинными трубопроводами. Автореф. дис...докт.техн.наук.-Ташкент: Ин-т энергетики АН РУз. 2009. - 29 с.
- 29.Черкасский В.М. Насосы , компрессоры, вентиляторы.М.: Энергоатомиздат, 1984.- 416 с.
- 30.Чиняев И.А. Лопастные насосы. Справочное пособие Л.: Машиностроение. 1973.-184 с.
- 31.Яроменко О.В. Испытание насосов. Справочное пособие.-М.: Машиностроение.1976.-225 с.
- 32.Anderson H.H. Centrifugal pumps. The trade and technical press Ltd. England, 2001.-314 с.
- 33.Wiess K. Experimentelle Untersuchhunder fur Teillastsstromung bei Kreiselpumpen. Diss. Darmstadt, 1995.- 142 s.
- 34.Schroeder K. Werkstoffabtrag bei turbulenten Spaltstromungen in Pumpen. Diss. Darmstadt, 1996.- 138 s.
- 35.Karelin V.J., Novoderezkin R.A., Coj V., Mamajonov M. Cavitation Erosion in centrefugal Pumps. Conferense Hydro-Turbo, 2002.Brno.
- 36.Ostermana K. Pumpentechnik in der Wosserversorgung. 2 überarb und erw. Aufl. Koln.Miller.1991.-112 s.

MUNDARIJA

KIRISH.....	Ошибка! Закладка не определена.
I BOB. TURLI XIL NASOSLARNING VAZIFALARI ISHLASH PRINSIPLARI VA QO'LLANISH SOHALARI.....	Ошибка! Закладка не определена.
1.1 Nasoslarning kelib chiqish tarixi. Suv uzatish mashinalari haqida tushunchalar.....	Ошибка! Закладка не определена.
1.2 Nasoslar va ularni ishlash prinsipi bo'yicha tasniflash. nasoslarning qo'llanish sohalari	Ошибка! Закладка не определена.
1.3 Nasoslarning asosiy texnik parametrlari	Ошибка! Закладка не определена.
1.3.1 Geometrik, keltirilgan va vakuumetrik so'rish balandligi	Ошибка! Закладка не определена.
1.3.2 Nasosning haydash balandligi.....	29
1.3.3 Keltirilgan haydash balandligi.	30
II-BOB. HAJMIY NASOSLAR.	32
2.1 Porshenli nasoslar va ularning asosiy parametrlari, tuzilishi va ishlash prinsiplari.....	32
2.2. Porshenli nasoslarning asosiy ish ko'rsatkichlari	39
2.3. Rotorli nasoslar.....	45
2.4. Qanotli va diafragmali nasoslar	56
2.5. Suv halqali vakuum-nasoslar	58
III-BOB. DINAMIK NASOSLAR. KURAKLI NASOSLARNING TURLARI, TUZILISHI VA ISHLASHI PRINSIPI.....	62
3.1. Kurakli nasoslarning tasniflanishi va belgilanishi	62
3.2. Markazdan qochma nasoslar	63
3.2.1. Konsol turdag'i markazdan qochma nasoslar	66

3.2.2. Ikki tomonlama suyuqlik kiramidan turdagidan markazdan qochma nasoslar	68
3.2.3. Ko‘p pog‘onali markazdan qochma nasoslar	71
3.2.4. Vertikal markazdan qochma nasoslar	74
3.2.5. Maxsus markazdan qochma nasoslar	75
3.2.6. Markazdan qochma quduq nasoslari	76
3.3. O‘qiy nasoslar.....	80
3.4. Diagonal nasoslar	83
IV-BOB. KURAKLI NASOSLARNING NAZARIYASI.....	85
4.1. Kurakli nasoslarning ishchi g‘ildiragidagi oqimning kinematikasi	85
4.2. Kurakli nasoslarning asosiy tenglamasi	91
4.3. Nasoslarning ichki energiya yo‘qotishlari	95
4.4. Nasoslarning o‘xshashlik qonuniyatları va ularni andozlash.....	96
4.5. Nasoslarning tezkorlik koeffitsienti	100
4. 6 . Nasoslardagi kavitasiya hodisasi va ularning joiz so‘rish balandligi	101
V-BOB. KURAKLI NASOSLARNING XARAKTERISTIKALARI Va ULARNING TURLI SHAROITLARDAGI ISH TARTIBLARI	111
5.1. Nasoslarning nazariy xarakteristikasi	111
5.2. Nasoslarning xarakteristikalari turlari va ishchi nuqtani aniqlash.....	113
5.3. Nasoslarni ish ko‘rsatkichlarini rostlash	118
3. Ishchi g‘ildirak kuraklarining burilishi burchagini o‘zgartirib rostlash.....	120
5.4. Nasoslarni parallel ishlashi.....	124
5.5. Nasoslarning ketma-ket ishlashi	128
5.6. Nasoslarni murakkab tarmoqqa ishlashi	129
5.7. Jamlangan grafiklar	131
5.8.Nasoslarni xarakteristikasini tajribada aniqlash.....	133
VI-BOB. INERSION VA ISHQALANISH DINAMIK NASOSLARI	137
6.1. Uyurmali, labirintli va shnekli nasoslar	137
6.2. Oqimchali nasoslar	139

6.3. Havoli suv uzatkichlar (erliftlar)	141
6.4. Tebranma nasoslar.....	144
6.5.Tasmali va chilvirli suv uzatkichlar	145
6.6. Gidravlik taran.....	146
VII–BOB. NASOS STANSIYALARINING TURLARI VA ULARNING INSHOOTLARI	150
7.1 Nasos stansiyalari va ularning inshootlari haqida umumiy tushunchalar ...	150
7.1.1 Nasos stansiyalarining tarkibiy qismlari	151
7.1.2 Nasos stansiyalarining joylashuv sxemalari	152
7.2 Suv ta'minoti va chiqindi suvlarni chiqarish nasos stansiyalari	154
7.2.1 Kanalizatsiya nasos stansiyalarining tasnifi, tuzilish sxemalari	156
7.3 Ko'chma nasos stansiyalar	158
VIII–BOB. NASOS STANSIYALARINING GIDROMEXANIK, ENERGETIK VA YORDAMCHI USKUNA VA JIHOZLARI	161
8.1 Gidromexanik va energetik uskunalar haqida umumiy tushunchalar	161
8.2 Asosiy nasoslarni tanlash. Nasoslar katalogi.	161
8.3 Nasoslarning harakatlantiruvchi dvigatellari	165
8.4 Dvigateldan nasosga mexanik energiya uzatmalari	167
8.5 Suv ta'minoti nasos stansiyalarining asosiy gidromexanik uskunalari	168
8.5.1 I-ko'taruv nasos stansiyalari	168
8.5.1.1 Chuqurlashtirilgan I-ko'taruv nasos stansiyalari	169
8.5.2 II-ko'taruv nasos stansiyalari	169
8.6 Nasos stansiyalarning texnik va xo'jalik ta'minoti tizimi uskunalari va jihozlari.....	170
8.7 Mexanik uskuna va jihozlar.	174
8.8 Nazorat o'lchov asboblari	177
IX-BOB. NASOS STANSIYA BINOLARI.....	179
9.1. Nasos stansiya binolarining turlari va ularga qo'yiladigan talablar.....	179
9.2 Nasos stansiya binolarining tuzilishi va ular turini tanlash.	182

9.3 Maxsus turdagি nasos stansiyalar	185
X-BOB. NASOS STANSIYALARING SO‘RUVCHI VA BOSIMLI QUVURLARI VA ULARNING TEXNIK-IQTISODIY HISOBLARI	188
10.1 Nasos stansiyalarining so‘rvuchi va bosimli quvurlari.	188
10.2 Nasos stansiyalarida texnik – iqtisodiy hisoblar	193
10.3. Stansianing qurilish bahosi va ekspluatatsiya harajatlari.....	196
GOLOSSARI	201
Foydalanilgan adabiyotlar.....	211

ANNOTATSIYA

Darslik “Nasoslar va nasos stansiyalari” Oliy va o’rta maxsus ta’lim vazirligi tomonidan tasdiqlangan namunaviy fan dasturiga mos bo‘lib, unda nasoslar va nasos stansiyalar tarixi va rivojlanish tendensiyalari. Suv ta’minoti va kanalizatsiya tizimlarida ishlataladigan nasoslar va nasos stansiyalari tug‘risida umumiylumotlari, nasoslar va nasos stansiyalarining asosiy elementlari, vazifasi, konstruksiyalari, turlari, markirovkasi, ularni hisoblash va loyihalash asoslari, parametrlarini hisoblash, ularning xarakteristikalarini qurish tartibi va qoidalari to‘g‘risida nazariy va amaliy ma’lumotlar berilgan.

Mazkur darslik 5340400-muxandislik kommunikatsiyalari qurilishi va montaji (turlari bo'yicha) yo'nalishlarida ta'lim olayotgan bakalavr, magistr va izlanuvchi-tadqiqotchi hamda talabalar uchun modjallangan.

АННОТАЦИЯ

Учебник «Насосы и насосные станции» соответствует типовой научной программе, утвержденной Министерством высшего и среднего специального образования, которая включает в себя историю и тенденции развития насосов и насосных станций. Общие сведения о насосах и насосных станциях, применяемых в системах водоснабжения и канализации, основных элементах насосов и насосных станций, функции, конструкции, типах, маркировке, основах их расчета и проектирования, расчетах параметров, построении их характеристик и правилах теоретическая и практическая информация о

Учебник предназначен для бакалавр, магистров и научных сотрудников и студентов 5340400 - Строительство и монтаж инженерных коммуникаций (по типу).

ANNOTATION

The textbook "Pumps and Pumping Stations" corresponds to the standard scientific program approved by the Ministry of Higher and Secondary Special Education, which includes the history and development trends of pumps and pumping stations. General information about pumps and pumping stations used in water supply and sewerage systems, the main elements of pumps and pumping stations, functions, structures, types, marking, the basics of their calculation and design, calculation of parameters, construction of their characteristics and rules theoretical and practical information about

The textbook is intended for bachelors, masters and researchers and students 5340400 - Construction and installation of engineering communications (by type).

СОДЕРЖАНИЕ

ВВЕДЕНИЕ

I ГЛАВА. ФУНКЦИИ РАЗЛИЧНЫХ НАСОСОВ ПРИНЦИПЫ РАБОТЫ И ОБЛАСТИ ПРИМЕНЕНИЯ

- 1.1 История насосов. Представления о машинах для перекачки воды.
- 1.2 Насосы и их классификация по принципу действия. Области применения насосов
- 1.3 Основные технические параметры насосов
 - 1.3.1 Геометрическая, уменьшенная и вакуумная высота всасывания.
 - 1.3.2 Высота подъема насоса.
 - 1.3.3 Указанная высота движения.

ГЛАВА II. ОБЪЕМНЫЕ НАСОСЫ.

- 2.1 Поршневые насосы и их основные параметры, устройство и принципы работы
- 2.2. Основные характеристики поршневых насосов
- 2.3. Ротационные насосы
- 2.4. Крылатые и диафрагменные насосы
- 2.5. Водокольцевые вакуумные насосы

ГЛАВА III. ДИНАМИЧЕСКИЕ НАСОСЫ. ВИДЫ, КОНСТРУКЦИЯ И ПРИНЦИП ДЕЙСТВИЯ НАСОСОВ

- 3.1. Классификация и обозначение лопаточных насосов
- 3.2. Центробежные насосы
 - 3.2.1. Центробежные насосы консольные
 - 3.2.2. Центробежные насосы типа D с двусторонним впуском жидкости
 - 3.2.3. Многоступенчатые центробежные насосы
 - 3.2.4. Вертикальные центробежные насосы
- Специальные центробежные насосы
- 3.2.5. Насосы центробежные скважинные

3.3. Насосы для чтения

3.4. Диагональные насосы

ГЛАВА IV. ТЕОРИЯ БОЕВЫХ НАСОСОВ

4.1. Кинематика потока в крыльчатке лопаточного насоса

4.2. Основное уравнение лопастных насосов

4.3. Внутренние потери энергии насосов

4.4. Законы подобия насосов и их моделирование

4.5. Коэффициент скорости насосов

4.6. Кавитация в насосах и их допустимая высота всасывания

ГЛАВА V. ХАРАКТЕРИСТИКИ НАСОСОВ И ИХ РАБОТА В РАЗНЫХ УСЛОВИЯХ

5.1. Теоретические характеристики насосов

5.2. Типы характеристик насоса и определение рабочей точки

5.3. Регулировка производительности насоса

5.4. Отрегулируйте угол поворота рабочих колес.

5.4. Параллельная работа насосов

5.5. Последовательная работа насосов

5.6. Работа насосов в сложной сети

5.7. Сводные графики

5.8. Определение характеристик насосов на практике

ГЛАВА VI. ДИНАМИЧЕСКИЕ НАСОСЫ ИНЕРСИИ И ВОЗРАЖЕНИЯ

6.1. Насосы раздвижные, лабиринтные и шnekовые

6.2. Проточные насосы

6.3. Подъемники

6.4. Вибрационные насосы

6.5. Водопроводные трубы ремня и цепи

6.6. Гидравлический таран

ГЛАВА VII. ВИДЫ НАСОСНЫХ СТАНЦИЙ И ИХ КОНСТРУКЦИИ

7.1 Общие представления о насосных станциях и их конструкциях

7.1.1 Компоненты насосных станций

7.1.2 Схемы расположения насосных станций

7.2 Станции водоснабжения и канализации

7.2.1 Классификация канализационных насосных станций, схемы построения

7.3 Мобильные насосные станции

ГЛАВА VIII. ГИДРОМЕХАНИЧЕСКОЕ, ЭНЕРГЕТИЧЕСКОЕ И ДОПОЛНИТЕЛЬНОЕ ОБОРУДОВАНИЕ И ОБОРУДОВАНИЕ НАСОСНЫХ СТАНЦИЙ

8.1 Общие понятия гидромеханического и энергетического оборудования

8.2 Выбор главных насосов. Каталог насосов.

8.3 Приводные двигатели насосов

8.4 Передача механической энергии от двигателя к насосу

8.5 Основное гидромеханическое оборудование водопроводных насосных станций

8.5.1 Пневматические насосные станции

8.5.1.1 Погружной дренажный насос

8.5.2 Подъемные насосные станции II

8.6 Оборудование и сооружения системы технико-экономического обеспечения насосных станций

8.7 Механическое оборудование и устройства.

8.8 Контрольно-измерительные приборы

ГЛАВА IX. ЗДАНИЯ НАСОСНЫХ СТАНЦИЙ.

9.1. Типы зданий насосных станций и их требования.

9.2 Устройство зданий насосных станций и выбор их типа.

9.3 Особые типы насосных станций

ГЛАВА X. ПИТАЮЩИЕ И НАПОРНЫЕ ТРУБЫ НАСОСНЫХ СТАНЦИЙ И ИХ ЭКОНОМИЧНОСТЬ

10.1 Всасывающие и напорные трубопроводы насосных станций.

10.2 Технико-экономические обоснования насосных станций

10.3. Стоимость строительства и эксплуатационные расходы станции

ГОЛОСАРИ

Список литературы

CONTENT

INTRODUCTION

CHAPTER I. FUNCTIONS OF THE VARIOUS PUMPS OPERATING PRINCIPLES AND APPLICATIONS

1.1 Pump history. Introduction to water pumping machines. five

1.2 Pumps and their classification according to the principle of operation. Pump Applications

1.3 Main technical parameters of pumps

1.3.1 Geometric, reduced and vacuum suction lift. sixteen

1.3.2 Pump lift.

1.3.3 Specified travel height.

CHAPTER II. POSITIVE PUMPS.

2.1 Reciprocating pumps and their main parameters, structure and principles of operation

2.2. Main characteristics of piston pumps

2.3. Rotary pumps

2.4. Winged and diaphragm pumps

2.5. Liquid ring vacuum pumps

CHAPTER III. DYNAMIC PUMPS. TYPES, CONSTRUCTION AND OPERATING PRINCIPLE OF PUMPS

3.1. Vane pump classification and designation

3.2. Centrifugal pumps

3.2.1. Console centrifugal pumps

3.2.2. D-type centrifugal pumps with double fluid inlet

3.2.3. Multistage centrifugal pumps

3.2.4. Vertical centrifugal pumps

Special centrifugal pumps

3.2.5. Borehole centrifugal pumps

3.3. Reading pumps

3.4. Diagonal pumps

CHAPTER IV. COMBAT PUMP THEORY

4.1. Kinematics of the flow in the impeller of the vane pump

4.2. Basic Equation of Vane Pumps

4.3. Internal energy losses of pumps

4.4. Similarity laws for pumps and their modeling

4.5. Pump speed ratio

4.6. Cavitation in pumps and their permissible suction lift

CHAPTER V. CHARACTERISTICS OF PUMPS AND THEIR OPERATION IN DIFFERENT CONDITIONS

5.1. Theoretical pump performance

5.2. Pump curve types and definition of duty point

5.3. Adjusting the pump capacity

5.4. Adjust the angle of rotation of the impellers.

5.4. Parallel operation of pumps

5.5. Sequential operation of pumps

5.6. Pump operation in a complex network

5.7. Pivot Graphs

5.8 Determining pump characteristics in practice

CHAPTER VI. DYNAMIC PUMPS OF INERSION AND OBJECTION

6.1. Sliding, labyrinth and screw pumps

6.2. Flow pumps

6.3. Lifts

6.4. Vibrating pumps

6.5. Belt and chain water pipes

6.6. Hydraulic ram

CHAPTER VII. TYPES OF PUMPING STATIONS AND THEIR CONSTRUCTIONS

7.1 General ideas about pumping stations and their structures

7.1.1 Components of pumping stations

7.1.2 Layouts of pumping stations

7.2 Water supply and sewerage stations

7.2.1 Classification of sewage pumping stations, construction schemes

7.3 Mobile pumping stations

CHAPTER VIII. HYDROMECHANICAL, POWER AND AUXILIARY EQUIPMENT AND EQUIPMENT OF PUMPING STATIONS

8.1 General concepts of hydromechanical and power equipment

8.2 Selection of main pumps. Pumps catalog.

8.3 Pump drive motors

8.4 Transfer of mechanical energy from motor to pump

8.5 Basic hydromechanical equipment of water pumping stations

8.5.1 Pneumatic pumping stations

8.5.1.1 Submersible drainage pump

8.5.2 Lifting pump stations II

8.6 Equipment and structures of the system of technical and economic support of pumping stations

8.7 Mechanical equipment and devices.

8.8 Instrumentation

CHAPTER IX. BUILDINGS OF PUMPING STATIONS.

9.1. Types of pumping station buildings and their requirements.

9.2 Arrangement of buildings of pumping stations and the choice of their type.

9.3 Special types of pumping stations

CHAPTER X. SUPPLY AND PRESSURE PIPES OF PUMPING STATIONS

AND THEIR ECONOMICITY

10.1 Suction and discharge pipelines of pumping stations.

10.2 Feasibility studies of pumping stations

10.3. Plant construction and operating costs

VOTES

References