

"O'ZBEKISTON TEMIR YO'LLARI" AKSIYADORLIK  
JAMIYATI

TOSHKENT TEMIR YO'L MUHANDISLARI INISITUTI

KAFEDRA: "ETVAYKEKT"

# REFERAT

REZINALI VA REZINAMETALL QAYISHQOQ  
ELEMENTLAR.

PNEVMORESSORLAR. TEBRANISHLAR  
SO'NDIRGICHHLARI



BAJARDI: MAMADALIYEV NI

QABUL QILDI:D M INSAPOV

TOSHKENT 2016

# ***REJA***

**1. LOKOMOTIVLAR MEXANIK QISMI  
KONSTRUKSİYASIDA İSHLATILADIGAN  
REZINA ELEMENTLAR**

**2. PNEVMORESSORLAR.  
ISHXUSUSIYATLARI. KLASSİFİKASIYASI**  
**3. FRIKSİON TEBRANİSHLAR  
SO'NDIRGİCHLARI**

## ishlatiladigan rezina elementlar

Harakat tarkibida qayishqoq elementlar va qo‘zg‘aluvchan birikmalar sifatida rezina elementlari tobora keng qo‘llanilmoqda.

Nisbatan katta ruxsat etilgan nisbiy deformatsiyalar va ichki ishqalanish mavjudligi sababli kompakt qayishqoq elementlar yaratish imkoniyati tug‘iladi. Buning natijasida esa, masalan, osmaning buksa pog‘onasida tebranishlar so‘ndirgichlaridan foydalanmasa ham bo‘ladi. Rezinadagi ichki ishqalanishlar ayniqsa yuqori chastotali tebranishlar – shovqinlarni samarali so‘ndirish imkonini beradi.

O‘z-o‘zidan ravshanki, energiyaning tarqashi rezina hom-ashyosning harorati oshishiga olib keladi, bu esa ayrim xollarda o‘rinsiz bo‘lishi mumkin.

Siljish bo‘yicha katta ruxsat etilgan nisbiy deformatsiyalar sferik va silindrik sharnirlar – saylent-bloklar, ko‘p qatlamlı harakatchan tayanchlar va yuza ishqalanishi hosil bo‘lmaydigan boshqa harakatchan elementlarni yaratish imkonini beradi. Ularda yedirilishlar ro‘y bermaydi va moylashga ehtiyoj qolmaydi.

Rezina metall ko‘taruvchi detallar (ko‘pincha amortizatorlar deb ataladi) to‘rtburchak plastinalar, dumaloq yaxlit va halqasimon shaybalar (TEM osmasi), kovak konuslar (ВЛ60, ТЭП60 lokomotivlari kuzovlarining aravachalarga markaziy mayatnikli tayanchlarida) va vtulkalar (silindrik buksa yo‘naltiruvchilarining buksa uzatmalari) ko‘rinishida tayyorlanadi. Bunday amortizatorlarda rezina siqilish, siljish deformatsiyalari, shuningdek murakkab qarshiliklarni qabul qiladi.

Yuqorida sanab o‘tilgan detallar uchun xom-ashyo sifatida sovuqqa chidamli rezinalardan foydalilanadi. Tajribalar ko‘rsatadiki, rezina deformatsiyalanganda uning hajmi deyarli o‘zgarmaydi, shuning uchun amortizatorda egilish yuzaga kelishi uchun rezina do‘ppayish imkoniyatiga ega bo‘lishi kerak.

Rezinaning siqilish va siljish bo‘yicha xususiyatlarining turlichaligi turli yo‘nalishlarda egiluvchanligi turlicha bo‘lgan konstruksiyalar olish imkonini beradi. Misol tariqasida buksa osmasida foydalilanadigan *Megressorini* keltirish mumkin (1-rasm). Ushbu ressorlarning har bir

komplekti buksaning ikki tomonidan simmetrik joylashgan metalldan tayyorlangan bichimli listlar va rezina qistirmalardan iborat ikkita bir xil paketlardan tarkib topgan. Ressor paketlarining metall listlari 1 ga rezina qatlamlari 3 vulkanizatsiyalangan yoki yelimlangan. Rezina ikkita tashqi listlarga parallel o‘rnatilgan ichki metall listlari bilan ajratilgan. Tashqi va oraliq metall listlari ular orasida joylashtirilgan rezina qatlamlari bilan ma’lum burchak hosil qiladi.

Rezina qistirmalariga ega metall ressorlar paketi [3] harakat yo‘nalishiga perpendikulyar bo‘lgan vertikal tekislikka nisbatan bir-muncha qiya o‘rnatilgan. Bunday o‘rnatilish natijasida rezina qistirma buksaga vertikal yuklama ta’sir etganda bir vaqtda siqilish va siljish kuchlarini qabul qiladi.

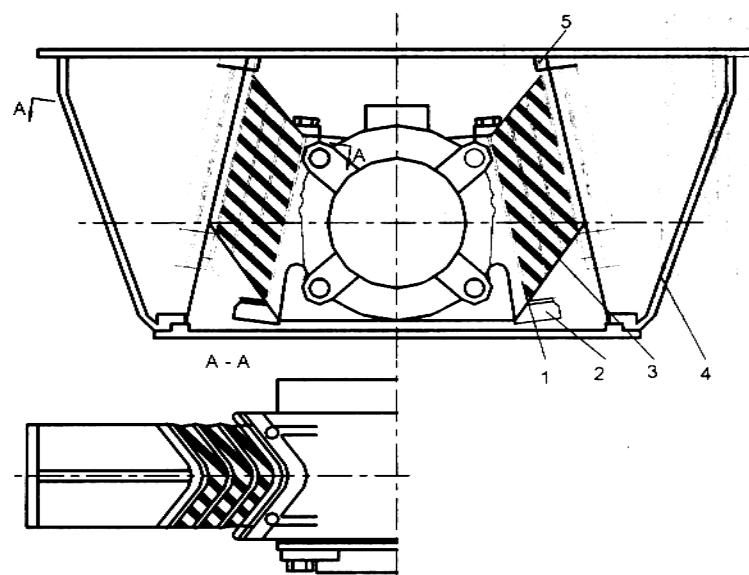
Metallning oraliq listlari siljish qarshiligiga ta’sir ko‘rsatmasdan siqilish kuchlariga qarshilikni oshiradi. Buksa ressor paketlarining qiya joylashuviga mos ko‘rinishda tayyorlanadi. Ressorni o‘rnatish uchun buksada bo‘rtiqlar 2 ko‘zda tutilgan. Xuddi shunday bo‘rtiqlar 5 ramada ham mavjud. Aravacha ramasi pastki tomonidan tor bilan tortilgan qiya konsollar 4 hosil qiladi.

Yon yo‘nalishda ressorlar bikrligi, ularning U – simon tuzilishi natijasida, vertikal yo‘nalishga nisbatan 3-5 barobar katta. Megi ressorlari bo‘ylama yo‘nalishdagi bikrliyi yanada katta, chunki bu xolda ularga siquvchi kuchlar ta’sir ko‘rsatadi. Bo‘ylama yo‘nalishdagi bikrlik vertikal yo‘nalishdagiga nisbatan 10-30 barobar katta, bu esa o‘qlarning to‘g‘ri chiziqli yo‘nalishida va tormozlashda kuchlarni yaxshi qabul qilishida muhim. [8] ga muvofiq, bunday osmaning kamchiligi qayishqoqlik va mexanik tavsiflarning atrof-muhit haroratiga bog‘liqligi va -40 °S, -50 °S haroratlarda bikrligini 2-3 marta oshib ketishi mumkinlidir.

Bu turdagи rezina ressorlari turli davlatlar, xususan, Finlyandiya, Shvetsiya, Kanada harakat tarkiblarida foydalaniladi. Tajriba sifatida ular Moskva metropolitenida sinovdan o‘tkazilgan.

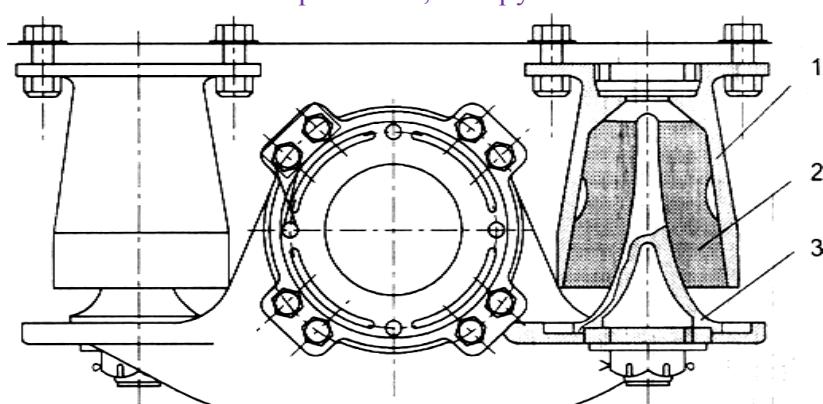
2-rasmda jom (kolokol) turidagi rezina ressorli buksa osmasi keltirilgan.

Rezina qistirma 2 po'lat stakan 1 ichiga joylashtirilgan va uning devorlariga pastki va yuqorigi qalinlashtirilgan qismlari bilan tegib turadi, rezina qistirma ichidan esa pastki qismi konussimon shakldagi shpinton 3 o'tadi. Yuklama ta'sirida shpinton jom ichiga kirib boradi va dastlab jomning ichki qatlamlarini tashqi qatlamlariga nisbatan siljishini yuzaga keltiradi, yuklamaning yanada oshishida esa jom o'zining yuqorigi qismi bilan stakanga kuchliroq qisilib boradi va siljish kuchlanishiga siqilish kuchlanishi ham qo'shiladi. Rezina elementlari tobora metall elementlar o'rnini bosmoqda yoki ular bilan birlgilikda ishlatilmoqda.



1-rasm. Megi rezina metall ressorasi:

- 1 – metall listlar; 2,5 – buksa va aravacha ramasidagi o'rnatish o'rnlari (bo'rtiqlar);
- 3 – rezina qatlamlari; 4 – qiya konsollar



2-rasm. Jom (kolokol) turidagi rezina ressorli buksa osmasi

- 1 – po'lat stakan; 2 – rezina qistirma; 3 – shpinton

## Pnevmoressorlar. Ish xususiyatlari. Klassifikasiyasi

Elektr poyezdlari osmasining ikkinchi pog‘onasida pnevmoelementlar (pnevmoressorlar) tobora keng qo‘llanilmoqda. Pnevmatik tebranuvchi elementlarda qayishqoq modda sifatida rezina-kordli qobiqlini to‘ldirib turuvchi siqiq gaz yoki havo xizmat qiladi.

Bunday ressorlar quyidagi afzalliliklarga ega [3, 8]:

- nisbatan oddiy vositalar yordamida katta statik egilishlarni, shuningdek tebranishlarni barqaror va ishonchli dempferlanishini ta’minlash imkoniyati (bu pnevmoballonlarni qo‘sishimcha rezervuarlar bilan bog‘lovchi maxsus teshiklar va kanallar – drossellar xosil qilish hisobiga erishiladi);
- bunday ressorlar yordamida bosimni o‘zgartirib, kuzov polini vagonni yo‘lovchilar bilan yuklanishidan qat’iy nazar rels kallaklariga nisbatan bir xil balandlikda bo‘lishini ta’minlash;
- yo‘lning egri chiziqli uchastkalari bo‘ylab harakatlanishda ressor usti qurilmalarining o‘ng va chap tomonlari balandliklari nisbatini hohishga ko‘ra o‘zgartirish.

Pnevmoressorning qayishqoqlik tavsiflari uning geometrik o‘lchamlari, hajmi, havo bosimi, qayishqoq qobiq hom-ashyosi tavsiflari va boshqalarga bog‘liq.

Havo bosimi yoki uning hajmini o‘zgartirib (buning uchun pnevmoressorlar qo‘sishimcha rezervuarga ulanishi kerak) osmaning qayishqoqlik tavsiflarini o‘zgartirish mumkin.

Ta’kidlash joizki, o‘rnatish shartiga ko‘ra pnevmoressorlarning o‘lchamlari cheklangan, shuning uchun ularni egiluvchanligini oshirish uchun katta hajmli qo‘sishimcha rezervuar bilan ulash kerak. Qo‘sishimcha rezervuar sifatida aravacha ramalarining alohida balkalarining ichki bo‘sliqlaridan foydalaniladi. Pnevmoressorlar qo‘sishimcha rezervuarlar bilan truba o‘tkazgichlar yordamida ulanadi, ular kerakli dempferlash effektini ta’minlash uchun klapanlar sifatida ishlataladi.

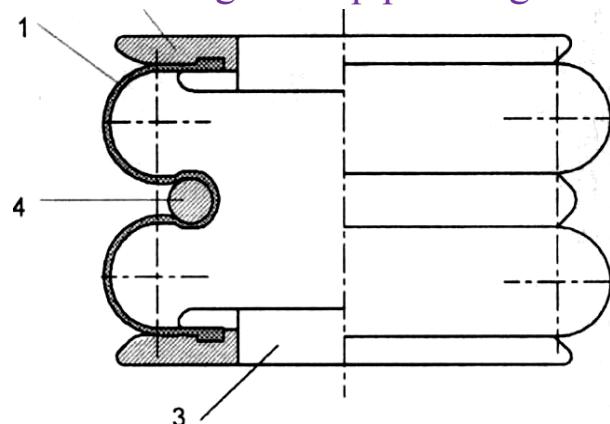
Katta yuklama yuzaga kelganda klanaplar yuqori bosim qo‘sishimcha rezervuaridan ressorga havo uzatadi, yuklama kamayganda – esa mos hajmdagi havoni atrof-muhitga chiqarib yuboradi. Ressorning ishi yakunlangandan keyin havoning keraksiz sarfi yuzaga kelmasligi uchun havoning o‘ta tez o‘tishi yoki chiqarilishini istisno qilish maqsadida

rostlovchi klapanlarga sekinlashtiruvchi elementlar (drossellar) o‘rnatilgan.

Hozirgi kunda pnevmoressorlarning quyidagi turlari ishlab chiqarilmoqda:

- *ballon* turidagi (3-rasm), faqat vertikal yuklamalarni qabul qiladi;
- *diafragma* turidagi (4-rasm), vertikal va gorizontal yuklamalarni qabul qiladi;
- *yostiqcha* turidagi (5-rasm), vertikal va bo‘ylama yo‘nalishlardagi yuklamalarni qabul qiladi;
- *kombinirlangan* turdagisi, diafragma turidagi pnevmoressorlarga nisbatan ko‘proq vertikal siljishlarga yo‘l qo‘yadi.

Ikki o‘ramli pnevmoressorning (3-rasm) qayishqoq qobig‘i ichki germetiklangan va tashqi himoyalovchi rezina qoplamga ega bir necha qatlam rezinalangan kapron korddan tayyorlanadi. Armatura elementlariga (yuqorigi 2 va pastki 3 asoslar) qobiqni o‘rnatish qobiq bortlarida po‘lat simdan tayyorlangan bort halqalari mavjud. Qobiq mahkamlanishing germetikligiga siqib turuvchi halqalar yordamida yoki qobiqni armaturaning bo‘rtiq qismlariga tortish yo‘li bilan erishiladi.

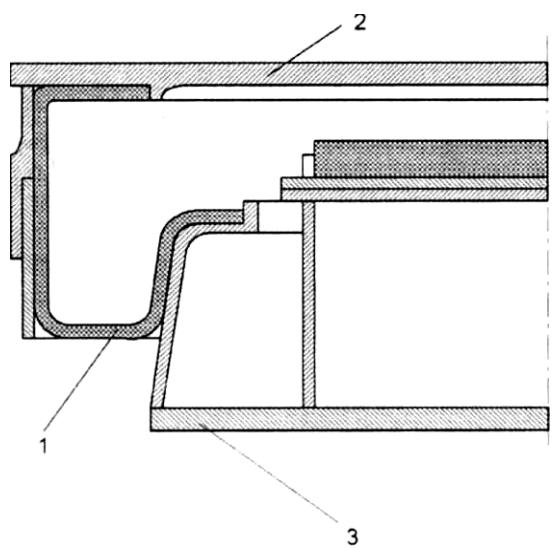


3-rasm. Ballon turidagi pnevmoressora:

1- qayishqoq qobiq; 2,3-yuqorigi va pastki asoslar;  
4- qamrovchi halqa

Siqiq havo ta’sirida qobiq armaturaga qisiladi, natijada o‘z-o‘zidan zichlashish yuzaga keladi. Ko‘p o‘ramli qobiqlar shakli saqlanishi uchun qamrovchi halqalar 4 qo‘llaniladi, ular pnevmoressorlarni yig‘ish vaqtida o‘rnatiladi.

Ikki o‘ramli pnevmoballonlar 100 mm atrofida bo‘lgan foydalananishdagi tebranishlar amplitudasini aniqlovchi siljishlarni amalga oshirishi mumkin. Bunday ressorlar tajriba sifatida elektr poyezdlar vagonlari markaziy osmasida o‘rnatilgan va sinab ko‘rilgan.



4-rasm.Diafragma turidagi pnevmoressora

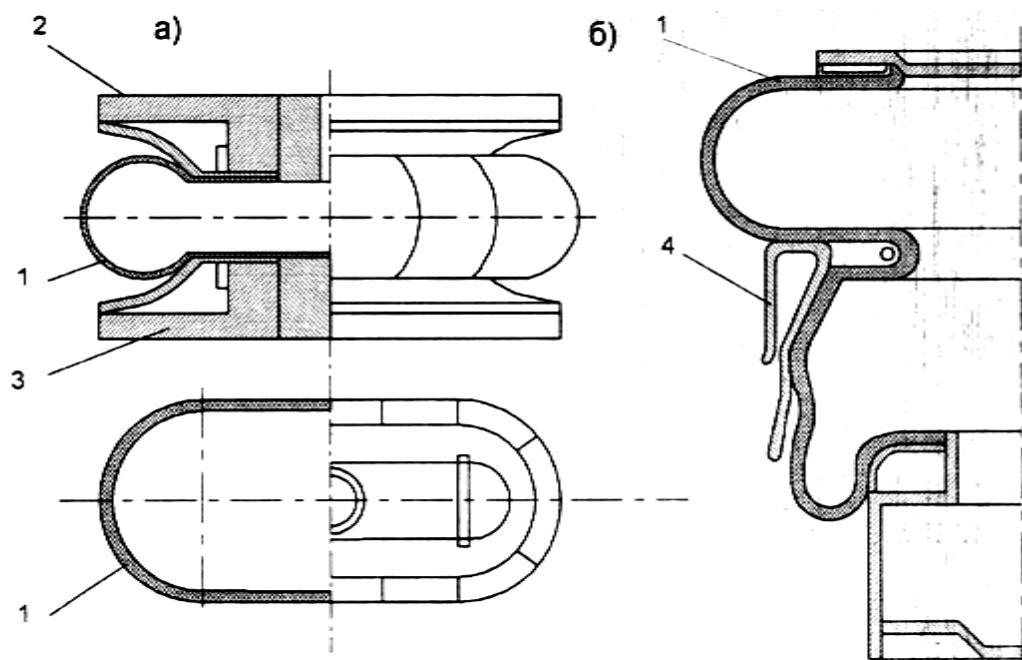
Bundan katta siljishlar zarurati bo‘lsa, uch o‘ramli ballonlar qo‘llaniladi. Bunga misol sifatida Yaponiyaning «Asakaza» ekspressi vagonlari uchun qo‘llanilgan uch o‘ramli pnevmoballonlarni keltirish mumkin.

Yuqori tezlikda harakatlanuvchi elektr poyezdlarida (Rossiya) diafragma turidagi pnevmoressorlar qo‘llanilgan (4-rasm). Qayishqoq qobiq 1 ikki qatlamlili himoyalovchi va ger-

metizatsiyalovchi rezina qatlamlariga ega rezinalangan kapron korddan tayyorlangan. U ustki tomondan payvandlangan qopqoq 2 bilan yopilgan, pastdan esa payvandlangan asosga tayanadi. Qopqoqning bo‘rtiqlari silindr ko‘rinishidagi diafragmani hosil qiladi. Diafragmali ressorning qarshiligi – ko‘ndalang deformatsiya qobiqni pnevmoressora porsheni bilan kontakt yuzasi maydoni va shakli o‘zgarishi va qisman qobiq bikrligi hisobiga yuzaga keladi.

Ichki hajmi 15 l atorfida, ruxsat etilgan vertikal deformatsiyalar  $\pm 35$  mm, ko‘ndalang deformatsiyalar esa  $\pm 45$  mm. 19,5 t gacha bo‘lgan yuklamalarga chidash beradi.

Shunday qilib, ballon turidagi qobiqqa ega pnevmoressorlar lyulka yoki boshqa turdagи qaytarish qurilmalari mavjud bo‘lganda foydalanishi mumkin, diafragma turidagi qobiqqa ega pnevmoressorlar esa maxsus qaytarish qurilmalarini talab etmaydi, chunki ular nafaqat vertikal, balki gorizontal (ko‘ndalang yo‘nalishdagi) kuchlarni ham qabul qila oladi.



5-rasm.Yostiqcha (a) vakombinirlangan  
 (b) turlardagipnevmoressorlar: 1– qayishqoq qobiq;  
 2,3– yuqorigi va pastki asoslar; 4– qamrovchi halqa

Pnevmoressorning *bikrligi* – **ж** deb yuk ko‘tarish qobiliyatining egilish bo‘yicha hosilasiga aytildi. U pnevmoressorning xususiy hajmi  $V_p$  va qo‘srimcha rezervuarlar hajmi  $V_d$ ga bog‘liq,ya’ni  $V_p + V_d$ .

Pnevmoressorlar ilk marotaba 1962 yili Nyu-Tokaydo tezyurar magistrali harakat tarkibida qo‘llanilgan. Mamlakatimizda va chet ellarda pnevmoressorlardan foydalanish davomida ressorlashning ushbu turi keng qo‘llanilishi imkoniyatlarini chegaralovchi qator qiyinchiliklar aniqlandi. Gap shundaki, tizimda kerakli bosimni ta’minalash va havo sarfini to‘ldirish uchun katta energiya sarflari talab etiladi. Shuningdek, ressorlarni oziqlashni boshqarish sxemasi ressor balandligini rostlash, ressorlardan biri ishdan chiqqanda kuzovni ko‘ndalang qiyshayishini oldini olish uchun juft ressordagi bosimni avariyyaviy kamaytirish uchun bir qator murakkab apparatlardan tarkib topgan. Bundan tashqari metall prujinalar qo‘llanilgan ishonchli, arzon va an’anaviy usullar yordamida chegaraviy statik egilishlarni olish mumkin.

### Tebranishlar so‘ndirgichlari

Elektr harakat tarkibining ressor osmasi tizimida pnevmoressorlar, prujinalar va boshqa qayishqoq elementlardan tashqari tebranishlar

so‘ndirgichlarining har xil turlari keng qo‘llaniladi. Ular quyidagicha klassifikasiyalanadi [13]:

1. Energetik belgilari bo‘yicha: *friksion vagidravlik*.
2. Kuch belgilariga ko‘ra: *ishqalanish kuchi o‘zgarmasva o‘zgaruvchanbo‘lgan,bir tomonlamava ikki tomonlama ta’sirli*.
3. O‘rnatish sxemalari bo‘yicha: *vertikal, gorizontal, qiya(1-ilova)*.
4. Konstruktiv belgilariga ko‘ra: *teleskopik, richagli va qanotsimon* (1- va 2- ilovalar).

### **Gidravlik tebranishlar so‘ndirgichlari**

Gidravlik tebranishlar so‘ndirgichlari ulardagи qarshilik kuchlari kichik kesimli teshiklarga (drossel teshiklari) ega porshen qovushqoq suyuqlik bilan to‘ldirilgan silindrda harakatlanishi jarayonida yuzaga kelishi sababli *qovushqoq ishqalanish so‘ndirgichlari* deb ham yuritiladi [8]. So‘ndirgichlar kuzov va aravacha ramalari orasida (ВЛ80 elektrovozlarining barcha turlari va elektr poyezdlari osmasining ikkinchi pog‘onasida prujinalar bilan birgalikda) hamda aravacha ramasi va buksalar orasida (Chexiya, Rossiya va boshqa davlatlar elektrovozlarida) o‘rnatilishi mumkin.

Gidravlik so‘ndirgichlarning mavjud konstruksiylarini quyidagicha klassifikasiyalash mumkin [13]:

a) *teleskopik*, ularning afzalliklari sifatida avtonomlik, ressor osmasida o‘rnatishning osonligi, ishlab chiqarish va ta’mirlashning soddaligini keltirish mumkin. Bunday so‘ndirgichlarning kamchiligi germetizatsiyalashning qiyinligi va zichlash qurilmalarining yedirilishi hisoblanadi;

b) *richagli*, ularning afzalliklari sifatida silindrlearning yaxshi germetizatsiyalishi va richaglar tizimini turlicha o‘rnatish imkoniyati mavjudligini keltirish mumkin. Bunday so‘ndirgichlarga xos kamchiliklar yedirilishlarga moyil sharnirlarning mavjudligi, kichik amplitudali tebranishlarni sust so‘ndirishi, o‘rnatishning qiyinligi va og‘rligining kattaligi hisoblanadi;

v) *qanotsimon*, kameralarining yaxshi germetizatsiyalanganligi, ishonchliligining yuqoriligi, turli xolatlarda o‘rnatish mumkinligi ularning afzalliklaridir. Bunday so‘ndirgichlarning kamchiliklari richaglarning burilish burchagini cheklanganligi, yedirilishlarga moyil sharnirlar va richaglar hisoblanadi.

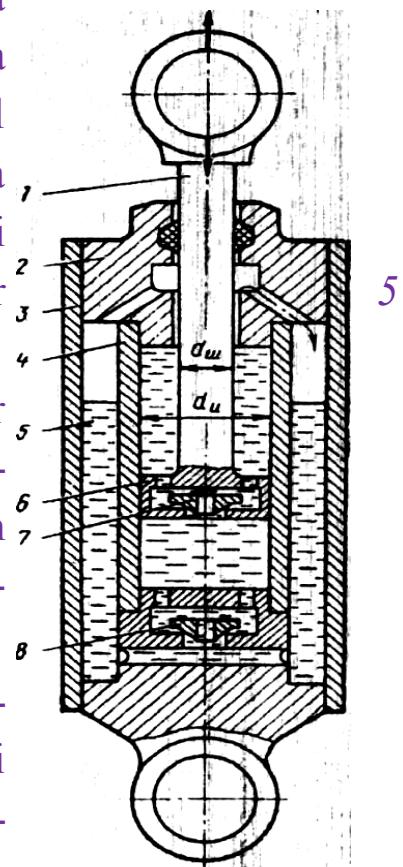
Gidravlik so‘ndirgichning ish mohiyatini teleskopik tebranish so‘ndirgichi misolida ko‘rib chiqamiz. Unda (6-rasm) porshenning pastga harakatlanishida (siqilish) yuqorigi klapan 7 ko‘tariladi va suyuqlikning bir qismi porshen ostidagi bo‘shliqdan porshen ustidagi bo‘shliqqa oqib o‘tadi. Suyuqlikning boshqa qismi esa porshen harakatlanishiga qarshilik hosil qilib, porshen ostidagi bo‘shliqdan pastki klapan 8 ning drossel teshiklari orqali rezervuar 5 ga oqib o‘tadi.

Porshenning yuqoriga harakatlanishida (cho‘zilish) yuqorigi klapan 7 yopiladi va suyuqlik porshen ustidagi bo‘shliqdan drossel teshiklari orqali porshen ostidagi bo‘shliqqa o‘ta boshlaydi, bir vaqtda porshen ostidagi bo‘shliqqa ochilgan klapan 8 orqali rezervuar dan suyuqlik oqib o‘tadi.

Suyuqlikning kichik kesimli teshiklar (drossel teshiklari) orqali oqib o‘tishida tebranishlarni so‘ndirish uchun foydalaniladigan qayishqoq bo‘lmagan qarshilik kuchlari yuzaga keladi.

Nisbatan kichik tezliklarda qarshilik kuchi  $F$  porshenning silindriga nisbatan siljishi tezligi  $V$ ga proporsional deb hisoblash mumkin  $F = \beta \cdot V$ . Proportsionallik koeffitsienti  $\beta$  qovushqoq qarshilik koeffitsienti yoki dempfer qarshiligi parametri deb nomlanadi.

Buning fizik ma’nosи quyidagicha: agar  $\beta=0$  bo‘lsa, og‘irlik so‘nmaydigan



6-rasm.Gidravlik tebranishlar so‘ndirgichining printsipial sxemasi:  
1-shtok; 2-yo‘naltiruvchi vtulka;  
3-korpus; 4-ishchi silindr;  
5-rezervuar; 6-porshen;  
7-yuqorigi klapan;  
8-pastki klapan

tebranishlarni amalga oshiradi.  $\beta$  qanchalik katta bo‘lsa, qayishqoq osilgan og‘irlik dastlabki holatiga qaytgunga qadar shuncha kam tebranishlarni amalga oshirgan bo‘ladi.

Porshen tezligi uni bir chekka holatdan ikkinchi chekka holatga o‘tgunigacha noldan eng katta qiymatgacha o‘zgaradi.

$\Delta f$  amplituda bilan tebranish davrida kuchning o‘zgarishi grafik ko‘rinishda ellips shaklida keltirilishi mumkin, qarshilik kuchlarining ishi esa ellips yuzasi bilan baholanadi.

Gidravlik dempfer tomonidan tarqatilayotgan energiya osmaning dinamik egilishi  $\Delta f$  kvadratiga proporsional, chunki dempferlash kuchi tebranishlar tezligiga (yoki porshenning harakatlanish tezligiga) proporsional. Shuning uchun ta’sir etuvchi kuchlar ta’sirida tebranayotgan og‘irliklar energiyasining ortishi qandaydir onda gidravlik dempferning so‘ndirish qobiliyatidan katta bo‘lib, tebranishlar amplitudasi o‘sib borsa, amplitudalarning  $\Delta f$  kvadratiga proporsional o‘sib boruvchi dempferning so‘ndirish qobiliyati ta’sir etuvchi kuchlar ishidan ortgan zahoti to‘xtaydi.

Gidravlik dempfer ishchi diapazonida porshenning tezligi va kuch orasida chiziqli bog‘lanishga ega bo‘lishi kerak. Biroq dempferning ishdan chiqishini keltirib chiqarishi yoki ressorlangan og‘irliklarga uzatilishi mumkin bo‘lgan katta dempferlovchi kuchlarning yuzaga kelishini istisno qilish uchun katta tezliklardagi tavsiflar qiya ko‘rinishda bo‘lishi, ya’ni dempferning eng katta kuchi cheklanishi maqsadga muvofiq bo‘ladi.

[3] ga muvofiq, agar gidravlik so‘ndirgich buksa osmasida joylashgan bo‘lsa, bu holda g‘ildirak harakatlanishida u yo‘lning turli ta’sirlarini qabul qiladi. Ular yetarlicha ifodalangan impulslarga ega bo‘lib, so‘ndirgichda gidravlik zarb yuzaga kelishiga sabab bo‘lishi mumkin. Bunday noxush holatning yuzaga kelishini istisno qilish uchun so‘ndirgichlar suyuqlikni o‘tishi uchun yetarli teshikka ega prujinali saqlagich klapanlarga ega bo‘lishi kerak.

## Friksion tebranishlar so‘ndirgichlari

So‘ndirgichlarning bunday turida harakatga qarshilik ularning detallari orasidagi quruq ishqalanish kuchi ta’sirida yuzaga keladi. Bunday so‘ndirgichlar quyidagicha klassifikasiyalanadi [13]:

a) *qayishqoq element bilan birlashtirilgan.* Bunday so‘ndirgichlar oddiy konstruksiyaga, ishlab chiqarish va o‘rnatish usuliga ega. Shu bilan birga ular bir yo‘nalishdagi tebranishlarni so‘ndiradi, xizmat ko‘rsatish va foydalanishda katta mehnat sarfini talab etadi;

b) *ressor osmasiga kiritilgan.* Bunday so‘ndirgichlarning afzalliklari sifatida bir vaqtda ikki yo‘nalishda tebranishlarni so‘ndirish qobiliyati va aravacha elementlarini bog‘lab turishini keltirish mumkin. Biroq ularning avtonom emasligi, tashqi muhit ta’sirlariga bog‘liqligi, o‘rnatishning murakkabligi, ta’mirlashda katta mehnat sarfini talab etishi kabi qator kamchiliklari ham mavjud;

v) *teleskopik avtonom.* Bunday so‘ndirgichlar avtonomligi, tashqi muhit ta’siridan himoyalanganligi, turli burchaklar ostida o‘rnatilishi mumkinligi, foydalanish davrida ko‘rikdan o‘tkazish va xizmat ko‘rsatishning qulayligi kabi afzalliklarga ega. Ularning kamchiliklari sifatida esa yedirilishga moyil sharnirlar mavjudligi, tebranishlarni ko‘proq bir yo‘nalishda so‘ndirishini keltirish mumkin;

g) *richagli – diskli.* Bunday so‘ndirgichlar avtonomligi, tashqi muhit ta’siridan himoyalanganligi, turli burchaklar ostida o‘rnatilishi mumkinligi, foydalanish davrida ko‘rikdan o‘tkazish va xizmat ko‘rsatishning qulayligi kabi afzalliklarga, shuningdek yedirilishga moyil sharnirlar mavjudligi, tebranishlarni ko‘proq bir yo‘nalishda so‘ndirishi kabi kamchiliklarga ega.

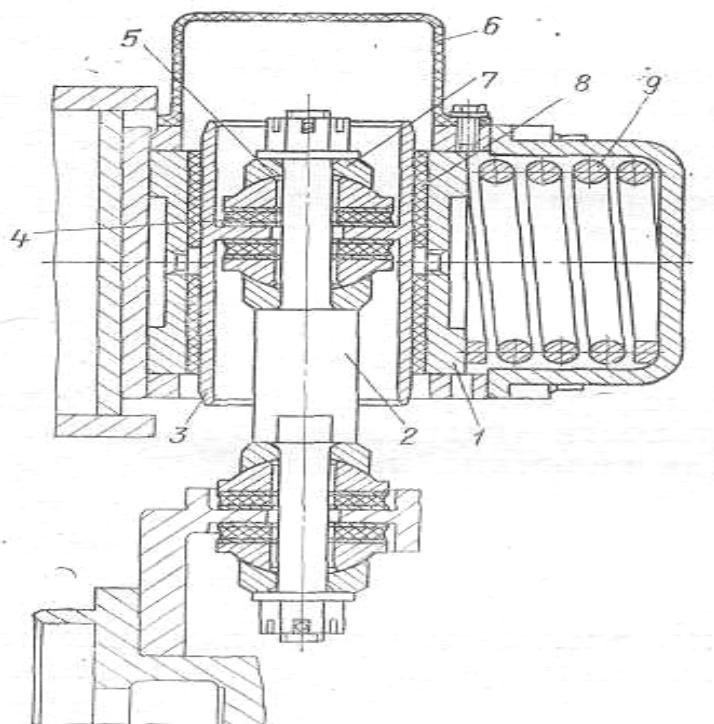
Ekipaj qismi elementlari yoki ressor osmasining boshqa elementlari bilan ulanishiga ko‘ra friksion tebranish so‘ndirgichlari qattiq va qayishqoq elementlar orqali ulangan turlarga bo‘linadi. Ikkinci xolda friksion tebranish so‘ndirgichlari qayishqoq-friksion deb nomlanadi.

Friksion tebranish so‘ndirgichi korpusi 1 aravacha ramasiga o‘rnataladi. Shtok 2 ning bir uchi buksa kronshteyniga qayishqoq

mahkamlangan, ikkinchi uchi esa ikkita ichquymalar 8 orasiga prujina 9 bilan siqilgan po'lat porshen bilan biriktirilgan. Ressor usti qurilmalarining tebranishlarida aravacha ramasini buksalarga nisbatan siljishi yuz beradi. Bu porshenni ichquymalar oralig'ida siljishini yuzaga keltiradi. Prujina 5 kN kuch bilan 0,4 ishqalanish koeffitsientida har bir so'ndirgichda 4 kN ishqalanish kuchini hosil qiladi.

Friksion tebranish so'ndirgichining tavsifini lokomotiv tebranishlarini tadqiq qilish natijalari asosida aniqlash maqsadga muvofiq hisoblanadi. Biroq loyihalashtirish davrida quyidagi tavsiyalardan foydalanish mumkin.

Nosimmetrik tavsifga ega friksion tebranish so'ndirgichlari simmetrik tavsifga egalariga nisbatan kam samarali. Ishqalanish kuchi siljishga proporsional bo'lgan so'ndirgichlar esa doimiy ishqalanish kuchiga ega so'ndirgichlar bilan deyarli proporsional. Qayishqoq-friksion so'ndirgichning qayishqoq elementlari quyidagi bikrlikka ega bo'lishi kerak  $\mu c_u \geq 200 N_{tr}$ .

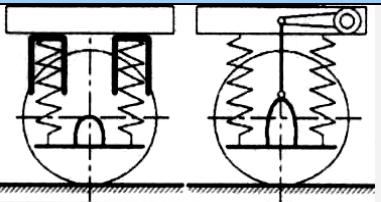
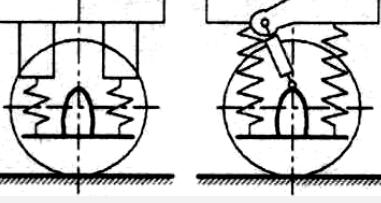


7-rasm. Friksion tebranishlar so'ndirgichi:

1 – korpus; 2 – shtok; 3 – porshen; 4 – rezinometall qistirmalar;

5,7 – ichquymalar; 6 –kojux; 8 – ichquymalar; 9 – prujina

## Harakat tarkibida tebranishlar so‘ndirgichlarining joylashish sxemasi

Sxema	Joylashuvi	So‘ndiriladigan tebranishlar
	Buksa va aravacha ramasi orasida vertikal	Sakrash va aravacha ramasining lo‘killashi
	Buksa va aravacha ramasi orasida qiya	Sakrash, lo‘killash va aravacha ramasining yonlama siljishi

1-jadval

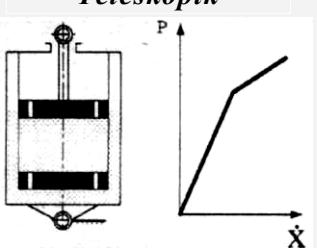
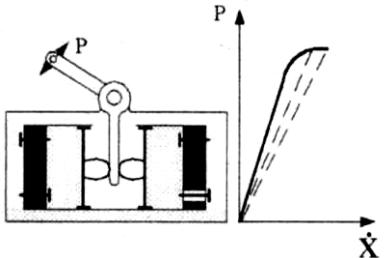
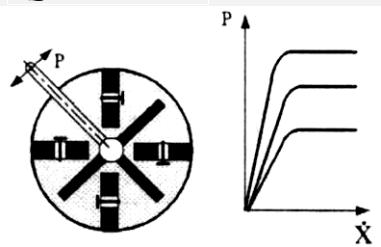
Friksion tebranish so‘ndirgichining umumiy ishqalanish kuchi  $N_{tr}$  quyidagicha aniqlanadi:

$$N_{tr} = \delta_{tr} \cdot j$$

bu yerda  $\delta_{tr}$  – “osma ishqalanish zonasining” hisobiy qiymati.

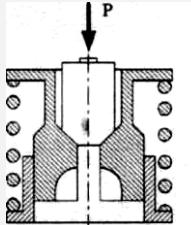
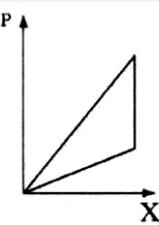
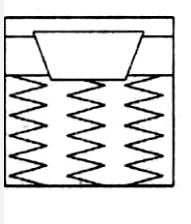
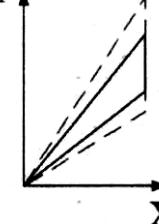
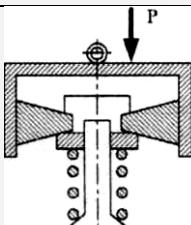
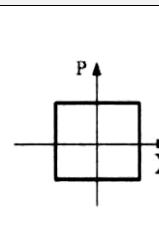
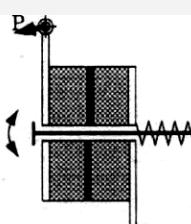
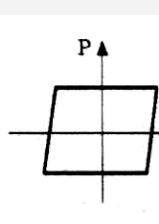
Friksion tebranish so‘ndirgichlarining asosiy kamchiligi so‘ndirgichning ishqalanish kuchi uni yuzaga keltirgan kuchdan kichik bo‘lganda ressor osmasini blokirovkalovchi tinch holatdagi ishqalanish kuchlarining kattaligidir, bu esa ressorlangan og‘irlilikni lokomotiv g‘ildiraklariga to‘g‘ri taqsimlanishiga xalal beradi.

## Gidravlik tebranishlar so‘ndirgichlarining klassifikatsiyasi

So‘ndirgich konstruksiyasi va kuch tavsifi	Afzalliklari	Kamchiliklari
<b>Teleskopik</b>  <p><math>P</math></p> <p><math>\dot{x}</math></p>	Avtonomligi, ressor osmasida o‘rnatish osonligi, ishlab chiqarish va ta’mirlashningsoddaligi	Ishchi suyuqlikning salqishi va muhit ta’siridan germetizatsiyalashning qiyinligi
<b>Richagli</b>  <p><math>P</math></p> <p><math>\dot{x}</math></p>	Silindrlarning yaxshi germetizatsiyalanganligi, richaglar tizimini turlicha o‘rnatish imkoniyati	Yedirilishga moyil sharnirlarning mavjudligi, kichik amplitudali tebranishlarni yomon so‘ndirilishi, o‘rnatishning murakkabligi, og‘irligini kattaligi
<b>Qanotsimon</b>  <p><math>P</math></p> <p><math>\dot{x}</math></p>	Kameralarning yaxshi germetizatsiyalanganligi, ishonchliligi yuqoriligi, turli holatlarda o‘rnatish mumkinligi	Richagning siljish burchagining cheklanganligi, yedirilishga moyil sharnirlar va richag uzatmasining mavjudligi, og‘irligining kattaligi

2-jadval

## Friksion tebranishlar so‘ndirgichlarini klassifikatsiyasi

So‘ndirgich konstruksiyasi va kuch tavsifi	O‘rnatish joyi	Afzalliklari	Kamchiliklari
 	Yuk vagonlari aravachalarida	Konstruksiyasi, ishlab chiqarish va ressor osmasida o‘rnatishning osonligi	Tebranishlarni bir yo‘nalishda so‘ndirilishi, foydalanishda xizmat ko‘rsatishning ko‘p mehnat talab etishi
 	Yuk vagonlari-ning ЎНИИ-ХЗ-0 aravacha- larida, yo‘lovchi aravachalarining buksa uzellarida	Tebranishlarni bir vaqtda ikki yo‘nalishda so‘ndirish imkoniyati va aravacha elementlarini biriktirishi	Avtonom emasligi, tashqi muhit ta’siriga bog‘liqligi, o‘rnatishnining murakkabligi, ta’mirlashda ko‘p mehnat talab etishi
 	Lokomotivlarda, vagonlarda, elektrvadizelpoyezdlarda, refrijeratorvagonlarda	Avtonomligi, tashqi muhit ta’siridan himoyalanganligi, turli burchaklar ostida o‘rnatish mumkinligi, ko‘rikdan o‘tkazish, foydalanishda texnik xizmat ko‘rsatishning qulayligi	Yedirilishga moyil sharnirlarnin g mavjudligi, tebranishlarni asosan bir yo‘nalishda so‘ndirilishi.
 	Elektr, dizel va refrijerator vagonlarida		

3-jadval

## Фойдаланилганадабиётлар

1. Приказ №341-Н от 09.09.2009года Председателя правления ГАЖК «Ўзбекистонтемир йўллари». «О мерах по улучшению технического содержания локомотивов, мотор-вагонного подвижного состава (МВПС) и их использования, организации труда и отдыха локомотивных бригад.» - Т.:ГАЖК «ЎТЙ», 2009, 16с.
2. Правила технической эксплуатации железных дорог Республики Узбекистан. - Т.:Узжелдорнадзор, 2005, 159с.
3. Механическая часть тягового подвижного состава / Под ред. И.В. Бирюкова. - М.: Транспорт, 1992.
4. Бирюков, И.В. Тяговые передачи электроподвижного состава железных дорог / И.В. Бирюков, А.И. Беляев. Е.К. Рыбников. - М.: Транспорт, 1986.
5. Магистральные электровозы: Общие характеристики, Механическая часть / В.И. Бочаров, И.Ф. Кодинцев, А.И. Кравченко;идр - М.: Машиностроение, 1991.