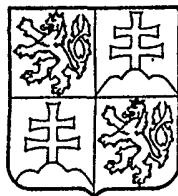


ČESKÁ A SLOVENSKÁ
FEDERATIVNÍ
REPUBLIKA
(19)



FEDERÁLNÍ ÚŘAD
PRO VYNÁLEZY

POPIS VYNÁLEZU

K AUTORSKÉMU OSVĚDČENÍ

271 902

(11)

(13) B1

(51) Int. Cl.⁵
F 04 B 39/10

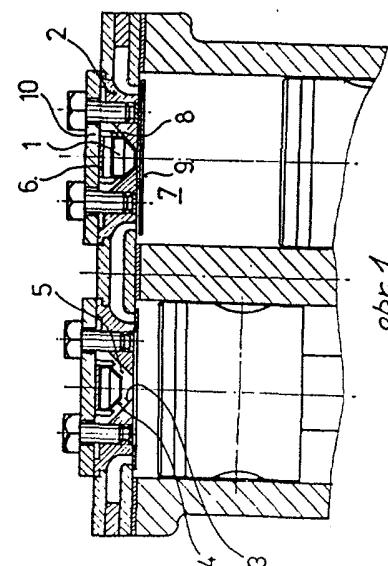
(21) PV 6438-88.J
(22) Přihlášeno 29 09 88

(40) Zveřejněno 14 03 90
(45) Vydáno 24 09 91

(75) Autor vynálezu TEJKAL STANISLAV ing.,
ŠULC LADISLAV, HRADEC KRÁLOVÉ

(54) Ventilový mechanismus pro plynový kompresor

(57) Účelem řešení je vymezení škodného prostoru ve výtlačném otvoru ventilové desky, který existuje u kovových destičkových a plázeňových ventilů, používaných u kompresorů s vysokými otáčkami. Tohoto cíle se dosahuje konstrukcí ventilového mechanismu, kde ventilová deska /2/ má oválný výtlačný otvor /5/ se šikmými stěnami, přičemž nejužší průřez je na spodní hraně ventilové desky /2/ u prostoru válce /7/, kde šikmé stěny oválného výtlačného otvoru /5/ tvoří sedlo /3/ pro dosedací plochu /4/ oválného výtlačného ventilu /1/. Oválný výtlačný ventil /1/ má deskový tvar se sraženou dosedací plochou /4/, přičemž geometrický tvar sražené části oválného výtlačného ventilu /1/ je shodný s geometrickým tvarem oválného výtlačného otvoru /5/ v jeho nejužším místě u prostoru válce /7/.



CS 271 902 B1

Vynález se týká ventilového mechanismu pro plynový kompresor s ventily ovládanými tlakem plynu ve válci pro kompresory stlačující všechny plyny většině kompresorů chladivových.

Ventilový mechanismus kompresorů je dôležitá část, která svojí konstrukcí ovlivňuje energetické parametry těchto strojů. Nejrozšířenější konstrukce ventilových mechanismů dosud používají pracovní ventilů sacích i výtlacných z ocelových desek nebo planžet, zpravidla ze speciálně tepelně zpracované oceli. Nevýhodou těchto ventilů je, že pod výtlacným ventilem zůstává otvor, který tvoří nezádoucí prostor, zhoršující dopravní účinnost kompresorů. Novější ventilové jednotky mají výtlacný ventil tvaru rotačního komolého kužeče, kde kuželová plocha tvoří styčnou plochu s odpovídajícím tvarom sedla a výtlacný ventil vyplňuje škodný prostor. V jednom řešení je sedlo ventilu a dosedací plocha výtlacného ventilu vytvořena radiálními mezikruhovými plochami, přičemž geometrický tvar výtlacného ventilu také vykrývá škodný prostor. U těchto novějších konstrukcí poměrně vysoká hmotnost výtlacných ventilů, které jsou zpravidla zhotoveny z plastických hmot, brání použití pro kompresory s vyššími otáčkami.

Uvedené nedostatky jsou odstraněny řešením podle vynálezu, jehož podstatou spočívá v tom, že ve ventilové desce je vytvořen oválný výtlacný otvor se šikmými stěnami. Nejužší průřez oválného výtlacného otvoru je na spodní hraně ventilové desky u prostoru válce. Oválný výtlacný ventil deskového oválného tvaru má sraženou dosedací plochu po obvodu spodní části stejným úhlem sklonu stěn jako u oválného výtlacného otvoru. Geometrický tvar oválného výtlacného ventilu v místě sražené části tvoří dosedací plochu, která je shodná s geometrickým tvarom oválného výtlacného otvoru v jeho nejužším místě. Oválný výtlacný ventil je zhotooven z polymerického materiálu, například z materiálových skupin polyimid, polyamid, polyester, polyfenylsulfid, polytetrafluoretylen.

Výhody zařízení podle vynálezu spočívají v tom, že výtlacný ventil oválného tvaru z plastické hmoty vykrývá škodný prostor stejně tak, jako rotační ventily z plastických hmot, proti kterým má výhodu menší hmotnosti, čímž je umožněno použití pro kompresory s vyššími otáčkami.

Příklad provedení vynálezu je znázorněn na připojených výkresech kde na obr. 1 je osový řez ventilového mechanismu pístového kompresoru a na obr. 2 je jeho půdorysný pohled.

Nad prostorem válce 1 je umístěna ventilová deska 2 se sacím ventilem 9 a oválným výtlacným ventilem 1. Oválný výtlacný otvor 5 má nejužší průřez na hraně ventilové desky 2 u prostoru válce 1. Do oválného výtlacného otvoru 5 je přitlačován oválný výtlacný ventil 1 pružinou 6. Pohyb oválného výtlacného ventilu 1 ve směru osy válce je udržován vodicími lištami 8 a jeho zdvih je omezen nárazníkem 10. Sražená část oválného výtlacného ventilu 1 tvoří dosedací plochu 4, která při uzavřeném ventilu přichází do styku se sedlem 3 po celém obvodě.

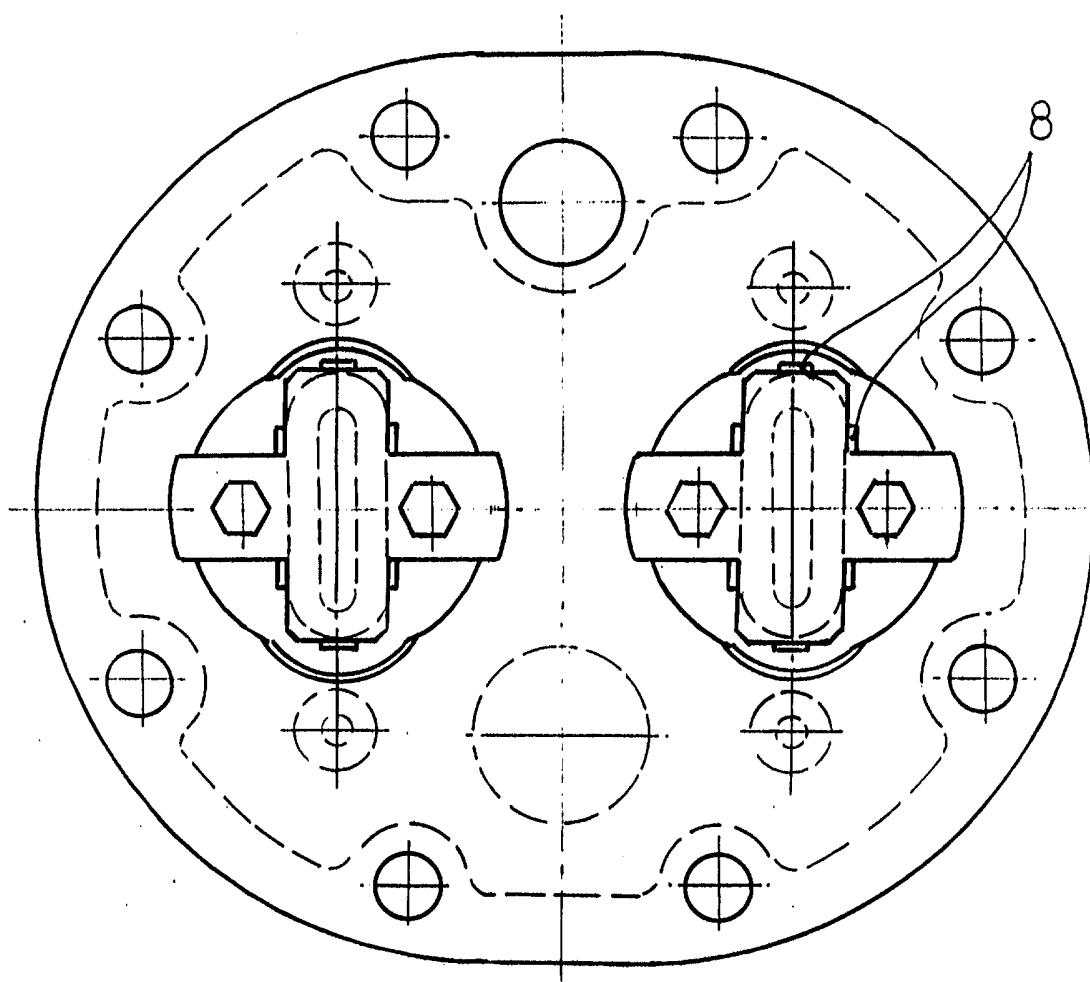
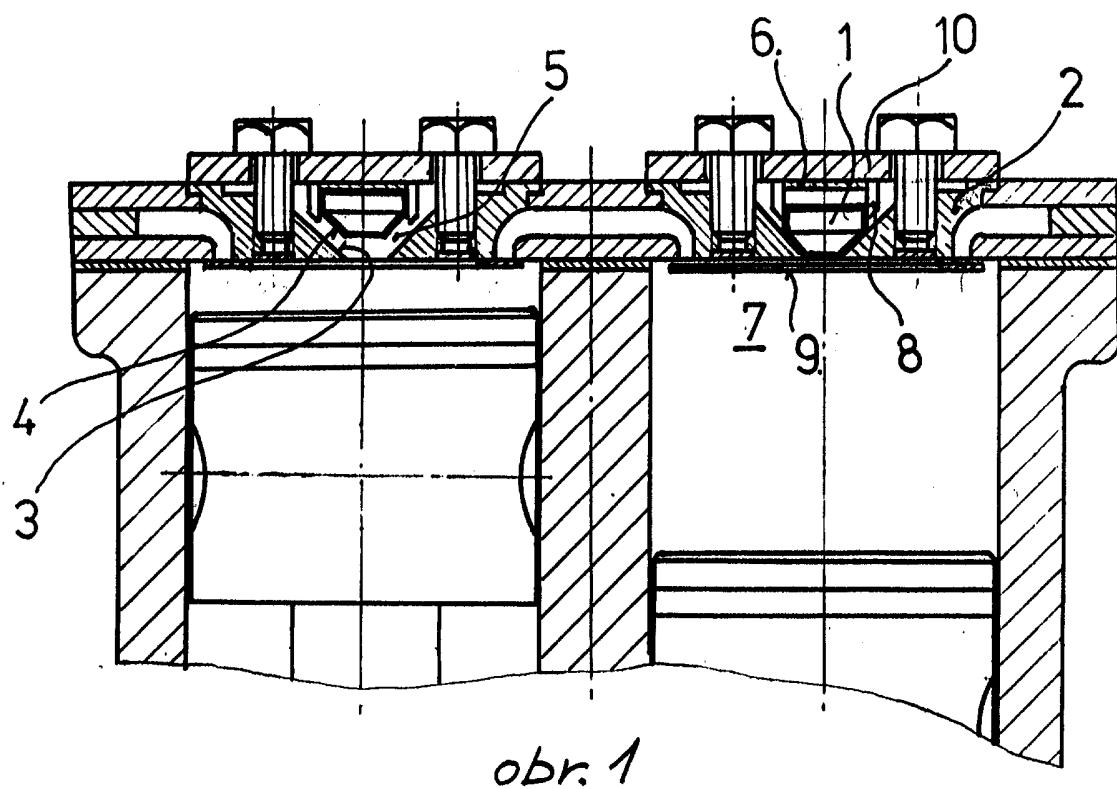
Při procesu nasávání plynu do válce kompresoru se píst pohybuje do spodní úvratí. V této fázi je otevřen sací ventil 9 a oválný výtlacný ventil 1 je v uzavřené poloze, kdy je ve styku dosedací plocha 4 a sedlo 3 a oválný výtlacný ventil 1 sraženou částí svého objemu vyplňuje část oválného výtlacného otvoru 5 až ke spodní hraně ventilové desky 2 u prostoru válce 1. Tím vymezí zcela oválný výtlacný otvor 5 v nejužším místě tak, že nedochází k expanzi stlačeného plynu z tohoto prostoru, což příznivě ovlivní dopravní účinnost. Při výtlaku se pohybuje píst ze spodní do horní úvratí, čímž dojde k uzavření sacího ventilu 9 a přetlakem plynu v prostoru válce 1 ke zdvihi oválného výtlacného ventilu 1 a plyn je vytlačován štěrbinou mezi oválným výtlacným ventilem 1 a stěnou oválného výtlacného otvoru 5.

PŘEDMĚT VYNÁLEZU

1. Ventilový mechanismus pro plynový kompresor s ventily ovládanými tlakem plynu ve válci, sestávající z ventilové desky, nárazníku vytlačného ventili s vodicími lištami, sacího ventili a vytlačného ventili, vyznačující se tím, že ve ventilové desce /2/ je vytvořen oválný vytlačný otvor /5/ se šikmými stěnami se stejným úhlem sklonu povrchových přímek, přičemž nejužší průřez oválného vytlačného otvoru /5/ je na spodní hraně ventilové desky /2/ u prostoru válce /7/ u oválny vytlačný ventili /1/ dôsledkového tvarem má sraženou do udeací plochu /4/ po obvodu spodní části stejným úhlem sklonu, jako je úklon stěn oválného vytlačného otvoru /5/, přičemž geometrický tvar sražené části oválného vytlačného ventili /1/ je shodný s geometrickým tvarem oválného vytlačného otvoru /5/ v jeho nejuzším místě u prostoru válce /7/ tvořícím sedlo /3/.
2. Ventilový mechanismus pro plynový kompresor podle bodu 1, vyznačující se tím, že oválný vytlačný ventili /1/ je z polymerického materiálu.
3. Ventilový mechanismus pro plynový kompresor podle bodu 2, vyznačující se tím, že oválný vytlačný ventili /1/ je z materiálu následující skupiny: polyimid, polyamid, polyester, polyfenylsulfid, polytetrafluoretylen.

1 výkres

CS 271 902 B1



obr. 2