



ÚRAD PRO VYNÁLEZY
A OBJEVY

POPIS VYNÁLEZU K AUTORSKÉMU OSVĚDČENÍ

211960

(11)

(B1)

(51) Int. Cl.³
F 16 J 15/16

(22) Přihlášeno 02 06 80

(21) (PV 3882-80)

(40) Zveřejněno 31 07 81

(45) Vydáno 29 07 83

(75)

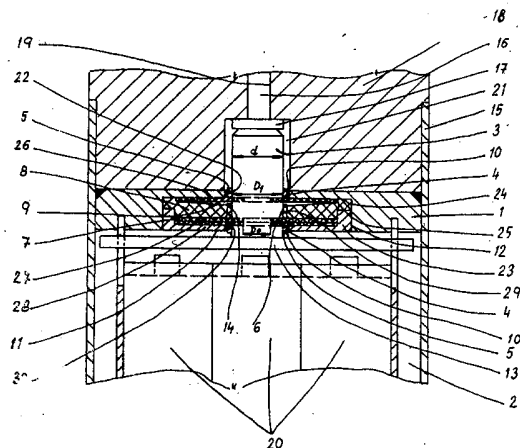
Autör vynálezu

ŠUSTR RADOMÍR, UHERSKÉ HRADIŠTĚ

(54) Hermetické těsnění průchodu axiálně pohyblivého válcového čepu

Hermetizované prostory spínačů, plněné pře-
tlakovým inertním plynem, je třeba těsnit proti
venkovní atmosféře. Pro ovládání kontaktů je
třeba zkrz utěsněnou stěnu vést pohyblivý ovlá-
dací mechanismus.

Válcový čep 3 prochází základnou 1, oddělu-
jící hermetizovaný prostor 2 od atmosféry 21. Do
těsnicího prostoru 12 je přitlačným kroužkem
11 zalisován poddajný kroužek 8 z pryže, který
svírá vnější částí horního a dolního poddajného
vodícího pouzdra 4 a vnitřního vodícího pouzdra
7, jež jsou vystříženy z teflonové fólie o průmě-
ru díry D_0 menším, než je malý průměr d vál-
cového čepu 3. Ten rozevře vnitřní částí vodi-
cích pouzder 4, 7 do okrajů 5 a hrdla 14. Okra-
je 5 stírají nečistoty, aby se nedostaly dovnitř
těsnicího prostoru 12. Vlastní těsnění zajišťuje
hrdlo 14 radiálně přitlačované k povrchu válco-
vého čepu vnitřním průměrem 29 poddajného
kroužku 8.



Vynález se týká hermetického těsnění průchodu axiálně pohyblivého válcového čepu mezi atmosférou a hermetizovaným prostorem.

V technické praxi se vyskytuje potřeba převádět ovládací pohyb mezi dvěma prostředními, která je třeba vzájemně utěšňovat. Je to například u spínačů, u nichž při spínání kontaktů dochází k jiskření, které by ve výbušném prostředí atmosféry mohlo způsobit výbuch. Proto se kontaktní prostor spínačů, plněný často přetlakovým inertním plynem, musí od atmosféry oddělovat. Problém způsobují ovládací mechanismy spínačů, které musí převádět ovládací pohyb z vnější atmosféry utěsněnou stěnou do hermetizovaného prostoru spínačů.

Doposud se zprostředkovává ovládací pohyb utěsněnou stěnou pomocí zabudované membrány nebo vlnovce. I když tato řešení zaručují dokonalé utěsnění, zabírají svými rozměry velkou část konstrukčního celku a k překonání jejich odporu je třeba poměrně velké síly.

Uvedené nevýhody odstraňuje hermetické těsnění průchodu axiálně pohyblivého válcového čepu podle vynálezu.

Podstata vynálezu spočívá v tom, že v základně, oddělující hermetizovaný prostor od atmosféry, je vytvořen válcový průchod, rozšířený směrem k hermetizovanému prostoru do těsnicího prostoru s dnem, k němuž je nákrůžkem přitlačného kroužku přimáčknut poddajný kroužek z pružného materiálu, za prvé vytvářející svou horní stranou u dna prstencový prostor, v němž je s axiální vůlí uložena vnější část horního poddajného vodícího pouzdra z pružného kluzného materiálu, za druhé svírající svou dolní stranou k přírubě přitlačného kroužku vnější část dolního vodícího pouzdra přes vnější část vnitřního vodícího pouzdra, a za třetí přitlačující svým vnitřním průměrem na válcový čep přehnutou vnitřní část vnitřního vodícího pouzdra, přičemž vnitřní části vodících pouzder s průměrem díry menším, než je malý průměr válcového čepu, jsou válcovým čepem rozevřeny do okrajů o rozevřeném průměru rovném malému průměru protisměrně ven ze základny při dodržení radiálních vůlí mezi vnějšími povrchy okrajů a válcovým průchodem a dírou přitlačného kroužku.

Výhoda hermetického těsnění podle vynálezu spočívá v tom, že se podstatně zmenší rozměry konstrukčního celku, ve kterém je vytvořen hermetizovaný prostor a sníží se pracovní síla překonávající odpor pohyblivého elementu, oddělujícího hermetizovaný prostor od vnější atmosféry.

Příklad provedení vynálezu je znázorněn na připojeném výkrese, který představuje podélný řez ovládacím mechanismem spínače.

Ve válci 15 je upravena základna 1, oddělující hermetizovaný prostor 2 se spínacími elementy 20 od vnější atmosféry 21, nalézající se ve vedení 18, v němž je otvor 19 pro posuvné uložení kolíku 16 opatřeného hlavou 17.

V základně 1 je vytvořen válcový průchod 22, rozšířený směrem k hermetizovanému prostoru 2 do těsnicího prostoru 12 s rovným dnem 24, k němuž je nákrůžkem 23 přitlačného kroužku 11 přimáčknut poddajný kroužek 8 z pružného materiálu.

Poddajný kroužek 8 vytváří svou horní stranou 26 u dna 24 prstencový prostor 25, v němž je s axiální vůlí 9 uložena vnější část horního poddajného vodícího pouzdra 4 z pružného kluzného materiálu. Svou dolní stranou 27 svírá k přírubě 28 přitlačného kroužku 11 vnější část dolního vodícího pouzdra 4 přes vnější část vnitřního vodícího pouzdra 7. Svým vnitřním průměrem 29 přitlačuje na válcový čep 3 přehnutou vnitřní část vnitřního vodícího pouzdra 7.

Vnitřní části vodících pouzder 4 s průměrem díry D_0 menším, než je malý průměr d válcového čepu 3, jsou válcovým čepem 3 rozevřeny do okrajů 5, které mají v rozevřeném stavu rozevřený průměr D_1 rovný malému průměru d . Okraje 5 jsou rozevřeny protisměrně ven ze základny 1 při dodržení radiálních vůlí 10 mezi vnějšími povrchy okrajů 5 a válcovým průchodem 22 a dírou 30 přitlačného kroužku 11, zatímco hrdlo 14 vnitřního vodícího pouzdra 7 je válcovým čepem 3 rozevřeno směrem k hornímu vodícímu pouzdra 4.

Válcový čep 3 má na spodním konci, zasahujícím do hermetizovaného prostoru 2, upravené čelo 13, kterým se ovládají spínací elementy 20.

Obě vodící pouzdra 4 i vnitřní vodící pouzdro 7 jsou vyrobeny vyseknutím z teflonové fólie síly 0,2 mm s průměrem díry D_0 menším, než je malý průměr d válcového čepu 3. Okraje 5 tvoří kruhové bříty, které zabráňují vniknutí nečistot do prostoru, kde se nalézá vlastní hermetizované těsnění 6, tvořené hrdlem 14 přitlačovaným na povrch válcového čepu 3 expanzním tlakem pryžového poddajného kroužku 8. Těsnicí prostor 12 je těsněn vnějším rozměrem pryžového poddajného kroužku 8, který je dovnitř vlisován nákrůžkem 23 přitlačného kroužku 11. Vtlačení vnějšího okraje poddajného kroužku 8 obnáší 0,25–0,3 z jeho celkové tloušťky při tvrdosti pryže 55–60 Sh. Radiální vůle 10 se volí v rozmezí 0,02–0,04 mm, axiální vůle 9 v rozmezí 0,1–0,3 mm. Malý průměr d je nejvýhodnější v rozmezí $\varnothing 3$ – $\varnothing 10$ mm, vztah mezi vnějším průměrem přitlačného kroužku 11 k malému průměru d je $(3,5 \pm 5) : 1$.

Axiální pohyb ovládacího mechanismu spínače se přenáší hlavou 17 kolíku 16 na válcový čep 3 a jeho čelem 13 na spínací elementy 20 spínače. Hermetické těsnění podle vynálezu spolehlivě utěšňuje hermetizovaný prostor 2 při přetlaku do 49 kPa, je-li dodržena podmínka, aby válcový čep 3 nebyl stranově vychýlován.

Vynález je vhodný zejména pro ovládání spínačů.

druhé svírající svou dolní stranou [27] k přírubě [28] přítlačného kroužku [11] vnější část dolního vodícího pouzdra (4) přes vnější část vnitřního vodícího pouzdra (7), a za třetí přítlačující svým vnitřním průměrem [29] na válcový čep (3) přehnutou vnitřní část vnitřního vodícího pouzdra (7), přičemž vnitřní části vodících pouzder (4) s průměrem díry (D_0) menším, než je malý průměr (d) válcového čepu (3), jsou válcovým čepem (3) rozevřeny do okrajů (5) o rozevřeném průměru (D_1), rovném malému průměru (d) protisměrně ven ze základny (1) při dodržení radiálních vůlí (10) mezi vnějšími povrchy okrajů (5) a válcovým průchodem (22) a dírou (30) přítlačného kroužku [11].

211960

