

**Valve pour amortisseur disposée entre une chambre inférieure et une
chambre de compensation de l'amortisseur**

La présente invention concerne une valve pour amortisseur, du type comprenant un clapet coulissant dans un porte-clapet et une embase destinée à
5 être en appui sur le fond de l'amortisseur, le porte-clapet étant retenu par l'embase par un moyen de retenue élastique, ledit porte-clapet étant mobile par rapport à ladite embase entre une position de compression, dans laquelle ledit moyen de retenue n'est pas sollicité, et une position de détente, dans laquelle ledit moyen de retenue est sollicité, ledit porte-clapet comprenant un siège reposant
10 sur l'embase en position de compression et un corps s'étendant sous le siège et s'étendant dans l'embase.

L'invention concerne également un amortisseur comprenant une telle valve.

Dans un amortisseur, une tige de piston et un piston sont mobiles dans une chambre, par exemple remplie d'huile, séparée en une chambre supérieure et une
15 chambre inférieure par le piston. Le piston est mobile entre une position de compression et une position de détente. En phase de compression, l'huile passe de la chambre inférieure à la chambre supérieure et en phase de détente l'huile passe de la chambre supérieure à la chambre inférieure. En phase de compression, la tige de piston et le piston s'enfoncent dans la chambre et
20 réduisent donc le volume disponible à l'intérieur de celle-ci. Une partie de l'huile doit donc être évacuée de la chambre pour compenser l'augmentation du volume de la tige du piston dans la chambre. En phase de compression, le piston s'enfonce dans la chambre.

A cet effet, on prévoit une chambre de compensation entourant les
25 chambres supérieure et inférieure permettant l'évacuation du surplus d'huile de la chambre inférieure en phase de compression. En phase de détente, la tige de piston et le piston remontent dans la chambre et augmentent donc le volume disponible à l'intérieur de celle-ci. Une partie de l'huile présente dans la chambre de compensation retourne dans la chambre pour compenser la diminution du
30 volume de la tige du piston dans la chambre.

Pour permettre la circulation de l'huile entre la chambre de compensation et la chambre inférieure, on prévoit une valve commandant cette circulation. Cette valve est par exemple du type précité.

Dans les valves connues, l'élément de retenue élastique est fixé d'une part au socle du porte-clapet et d'autre part introduit dans une gorge prévue sur la face supérieure de l'embase. En phase de détente, l'élément de retenue, à cause de la dépression créée par le manque d'huile dans la chambre inférieure, se déforme et prend appui contre la gorge, ce qui « tire » sur l'embase.

De telles valves sont compliquées à réaliser et à monter. La présence d'une gorge complexifie la fabrication de l'embase et augmente l'encombrement de celle-ci. En outre, lors du montage, l'opérateur doit introduire l'élément de retenue dans la gorge en exerçant une pression manuelle sur celui-ci de sorte à le mettre en précontrainte et à l'emboîter dans la gorge. Cette opération demande un effort de pression important, en particulier pour des diamètres d'embase faibles. Lors de cette opération, l'élément de retenue est plié et peut donc se tordre ou se déformer, ce qui peut conduire à un dysfonctionnement de la valve au cours de son utilisation. L'opérateur risque également de se blesser lors du montage de la valve.

L'un des buts de l'invention est de pallier ces inconvénients en proposant une valve simple à monter et à réaliser et présentant un encombrement réduit.

A cet effet, l'invention concerne une valve du type précité, dans laquelle ledit moyen de retenue est fixé d'une part au corps du porte-clapet et comprend au moins une partie s'étendant sous la face inférieure de l'embase, ladite partie appuyant contre ladite face inférieure en position de détente du porte-clapet.

L'élément de retenue élastique étant disposé sous l'embase, il n'est plus nécessaire de prévoir une gorge sur l'embase. Ainsi, l'encombrement de l'embase est réduit et le montage est facilité, l'élément de retenue pouvant simplement être fixé au porte-clapet et disposé sous l'embase, sans nécessité d'exercer une pression sur celui-ci et de l'emboîter. Les risques de déformation de l'élément de retenue sont également réduits.

Selon d'autres caractéristiques de la valve :

- l'élément de retenue élastique comprend une partie de fixation au corps du porte-clapet et au moins une lame élastique s'étendant radialement à partir de la partie de fixation, la partie extrême de ladite lame étant disposée sous la face inférieure de l'embase ;

- l'élément de retenue comprend une pluralité de lames élastiques s'étendant radialement à partir de la partie de fixation, de sorte que l'élément de retenue présente une forme en étoile ;

- le porte-clapet comprend un embout fixé à la partie extrême du corps à l'opposé du siège, ledit embout formant moyen de butée limitant le déplacement du porte-clapet en position de détente ;

- le moyen de retenue élastique est fixé à l'embout du porte-clapet ;

- le clapet coulisse dans le corps et le siège du porte-clapet entre une position de compression, dans laquelle le clapet ouvre un passage passant par le corps du porte-clapet entre la face supérieure et la face inférieure de l'embase, et une position de détente, dans laquelle le clapet ferme ledit passage ; et

- un moyen de contrainte est disposé entre le clapet et l'embout du porte-clapet, ledit moyen de contrainte contrôlant le déplacement du clapet en position de compression.

L'invention concerne également un amortisseur du type comprenant un piston mobile entre une position de compression et une position de détente entre lesquelles un liquide se déplace entre une chambre supérieure et une chambre inférieure de l'amortisseur, l'amortisseur comprenant en outre une chambre de compensation entourant lesdites chambres supérieure et inférieure, ledit amortisseur comprenant une valve permettant le passage du liquide de la chambre inférieure à la chambre de compensation en phase de compression et de la chambre de compensation à la chambre inférieure en phase de détente, dans lequel la valve est telle que décrite ci-dessus.

Selon une autre caractéristique de l'amortisseur, l'embase de la valve est montée à la partie extrême inférieure de la chambre inférieure entre un tube délimitant les chambres et le fond de l'amortisseur, le liquide passant par un passage ouvert par le clapet en phase de compression et par un passage ouvert par le porte-clapet en phase de détente.

D'autres aspects et avantages de l'invention apparaîtront à la lecture de la description qui suit, donnée à titre d'exemple et faite en référence aux dessins annexés, dans lesquels :

- la Fig. 1 est une représentation schématique en perspective éclatée d'une valve selon l'invention,

- la Fig. 2 est une représentation schématique en coupe d'un amortisseur selon l'invention, en phase de compression,

- la Fig. 3 est une représentation schématique en coupe de l'amortisseur de la Fig. 2, en phase de détente.

5 Dans la description, les termes « supérieur », « inférieur », « sous », « sur », etc. sont définis par rapport à un amortisseur monté, tel que représenté sur les Fig. 2 et 3, la direction d'élévation étant représentée par la flèche A sur ces figures.

En référence à la Fig. 1, on décrit une valve 1 pour amortisseur 2
10 comprenant un clapet 4 coulissant dans un porte-clapet 6 et une embase 8 destinée à être en appui sur le fond de l'amortisseur 2.

Comme représenté sur les Fig. 2 et 3, l'embase 8 est disposée entre la partie inférieure du tube 9 délimitant le volume de la chambre 37 de l'amortisseur et le fond 3 de l'amortisseur 2. Le tube 9 repose sur un rebord annulaire 11 formé
15 sur la face supérieure de l'embase 8 tandis que la face inférieure 34 de l'embase 8 repose sur le fond de l'amortisseur 2. Le fonctionnement de cet amortisseur 2 en relation avec la valve 1 sera décrit ultérieurement.

Le porte-clapet 6 comprend un siège 10 et un corps 12 s'étendant à partir du siège 10 sous celui-ci à l'intérieur de l'embase 8. Dans sa partie centrale, le
20 porte-clapet comprend un alésage 14 traversant ledit siège 10 et ledit corps 12. L'alésage 14 présente un diamètre correspondant au diamètre extérieur du clapet 4 dans le corps 12. Le diamètre extérieur du corps 12 est plus important que le diamètre extérieur du clapet 4.

Le clapet 4 est monté coulissant dans l'alésage 14 du porte-clapet 6 par
25 rapport au porte-clapet 6. Le clapet 4 comprend une ouverture supérieure 16 s'étendant sensiblement horizontalement autour de l'axe du clapet 4 et une ouverture inférieure 18 s'étendant sensiblement verticalement dans une partie inférieure de la paroi du clapet 4. L'ouverture supérieure 16 communique avec l'ouverture inférieure 18 par un alésage s'étendant autour de l'axe du clapet 4. Le
30 clapet 4 est mobile entre une position de détente (Fig. 3), dans laquelle le clapet 4 s'étend principalement dans la partie de l'alésage 14 située dans le siège 10 du porte-clapet 6, et une position de compression, dans laquelle l'ouverture inférieure 18 s'étend dans la partie de l'alésage 14 située dans le corps 12 du porte-clapet 6.

Ainsi, en position de détente, l'ouverture inférieure 18 est fermée par la partie de l'alésage 14 située dans le siège 10 et dans la position de compression, l'ouverture inférieure 18 est ouverte et débouche dans la partie de l'alésage 14 de plus grand diamètre.

5 Un embout 20 est fixé à la partie extrême du corps 12 du porte-clapet 6 à l'opposé du siège 10. A cet effet, l'embout 20 est par exemple vissé à la partie extrême du corps 12. L'embout 20 comprend un alésage central 21 communiquant avec l'alésage 14 du porte-clapet 6.

10 Un moyen de rappel élastique 22, tel qu'un ressort, est monté entre l'embout 20 et le clapet 4 et est par exemple préchargé au moyen d'une rondelle 24 s'étendant entre le moyen de rappel 22 et le clapet 4. Le moyen de rappel 22 est ainsi agencé pour ramener le clapet 4 en position de détente lorsqu'il a été déplacé en position de compression.

15 Le porte-clapet 6 est disposé dans un alésage central 26 de l'embase 8 et est monté mobile par rapport celle-ci entre une position de compression, dans laquelle le siège 10 repose sur la face supérieure de l'embase 8 et une position de détente, dans laquelle le siège 10 est déplacé vers le haut et ne repose pas sur l'embase 8. Le diamètre de l'alésage 26 est supérieur à celui du corps 12 du porte-clapet.

20 Le porte-clapet 6 est en outre retenu par l'embase 8 par un élément de retenue élastique 28. L'élément de retenue 28 comprend une partie de fixation 30 formée par un alésage disposé par exemple autour de l'embout 20 avant sa fixation au corps 12 du porte-clapet. L'élément de retenue 28 comprend en outre une pluralité de lames élastiques 32 s'étendant radialement à partir de la partie de
25 fixation de sorte que le moyen de retenue 28 présente une forme d'étoile, comme représenté sur la Fig. 1. La partie extrême d'une ou de plusieurs de ces lames 32 est disposée sous la face inférieure 34 de l'embase 8 de sorte à retenir le porte-clapet 6 par rapport à l'embase 8, comme représenté sur les Fig. 2 et 3. En position de compression, le moyen de retenue 28 n'est pas sollicité. En position de
30 détente, l'élément de retenue 28 prend appui contre la face inférieure 34 et se déforme pour permettre le déplacement du porte-clapet 6, comme représenté sur la Fig. 3. Il convient de noter qu'en position de détente, l'embout 20 forme un moyen de butée limitant le déplacement du porte-clapet 6 par rapport à l'embase 8

en venant en appui contre celui-ci. Le moyen de retenue 28 ramène le porte-clapet en position de compression lorsque celui-ci n'est plus sollicité, comme cela sera décrit ultérieurement.

La valve 1 décrite ci-dessus est disposée dans l'amortisseur 2 qui est d'une structure classique. Ainsi, l'amortisseur 2 comprend un piston 42 et une tige de piston 36 mobiles dans une chambre 37 séparée en une chambre supérieure 38 et une chambre inférieure 40 par le piston 42. La chambre 37 est remplie, par exemple, d'huile qui se déplace entre la chambre inférieure 40 et la chambre supérieure 38 en phase de compression, comme représenté par les flèches F_1 de la Fig. 2, et entre la chambre supérieure 38 et la chambre inférieure 40 en phase de détente, comme représenté par les flèches F_2 de la Fig. 3. A cet effet, le piston 42 est muni de valves 44 adéquates pour permettre le passage de l'huile d'une chambre à l'autre. Cet agencement étant connu, il ne sera pas décrit plus en détail ici.

Le déplacement de la tige du piston 36 et du piston 42 en phase de compression entraîne une diminution du volume disponible pour l'huile dans la chambre 37, du fait de l'augmentation du volume de tige 36 dans la chambre 37. Ce surplus d'huile est évacué dans une chambre de compensation 46 disposée autour de la chambre 37 par l'intermédiaire de la valve 1. A cet effet, l'embase 8 est montée à la partie extrême de la chambre inférieure 40 de sorte à fermer celle-ci, entre le tube 9 délimitant la chambre 37 et le fond 3 de l'amortisseur 2, le clapet 4 et le porte clapet 6 étant disposés dans la chambre inférieure 40.

En phase de compression, le piston 42 se déplace vers le bas, le volume de la chambre inférieure 40 diminue et la pression augmente dans cette chambre. L'augmentation de la pression provoque le déplacement du clapet 4 vers sa position de compression à l'encontre de la force du moyen de rappel 22 et l'huile pénètre dans le clapet 4 par son ouverture supérieure 16 et est évacuée par son ouverture inférieure 18 qui se trouve en regard du corps 12 du porte clapet 6, comme représenté par la flèche F_3 de la Fig. 2. Le surplus d'huile passe par l'alésage central 21 de l'embout 20 qui est en communication avec la chambre de compensation 46 et l'huile est ainsi évacuée dans la chambre de compensation 46, comme représenté par les flèches F_4 de la Fig. 2.

En phase de détente, le piston 42 se déplace vers le haut, le volume de la chambre inférieure 40 augmente et il se crée une dépression dans cette chambre. Le clapet 4 n'est donc plus sollicité et le moyen de rappel 22 le ramène dans sa position de détente, ce qui ferme son ouverture inférieure 18. La dépression entraîne le déplacement du porte-clapet 6 vers le haut à l'encontre de la force du moyen de retenue 28 qui se déforme. Le socle 10 du porte-clapet se soulève et se décolle de l'embase 8, ce qui ouvre un passage entre la chambre inférieure 40 et l'alésage central 26 de l'embase 8. Du fait de la dépression, l'huile se déplace dans ce passage et passe de la chambre de compensation 46 à la chambre inférieure 40, comme représenté par les flèches F_5 de la Fig. 3. Lorsque la dépression disparaît, le moyen de retenue 28 ramène le porte-clapet 6 dans sa position de compression, ce qui ferme le passage entre l'alésage central 26 de l'embase 8 et la chambre inférieure 40.

Le positionnement de l'élément de retenue 28 dans la valve 1 décrite ci-dessus permet de faciliter la construction et le montage de cette valve 1. En effet, la gorge qui était prévue au-dessus de l'embase dans les valves antérieures n'est plus nécessaire, ce qui simplifie la construction de cette embase et la rend moins encombrante. En outre, le moyen de retenue 28 est fixé simplement entre le porte-clapet 6 et l'embase 8, sans nécessiter de force de pression particulière ou de déformation du moyen de retenue 28.

REVENDEICATIONS

1.- Valve (1) pour amortisseur (2), du type comprenant un clapet (4) couissant dans un porte-clapet (6) et une embase (8) destinée à être en appui sur le fond de l'amortisseur (2), le porte-clapet (6) étant retenu par l'embase (8) par un
5 moyen de retenue élastique (28), ledit porte-clapet (6) étant mobile par rapport à ladite embase (8) entre une position de compression, dans laquelle ledit moyen de retenue (28) n'est pas sollicité, et une position de détente, dans laquelle ledit moyen de retenue (28) est sollicité, ledit porte-clapet (6) comprenant un siège (10) reposant sur l'embase (8) en position de compression et un corps (12) s'étendant
10 sous le siège (10) et s'étendant dans l'embase (8), caractérisée en ce que ledit moyen de retenue (28) est fixé d'une part au corps (12) du porte-clapet (6) et comprend au moins une partie (32) s'étendant sous la face inférieure (34) de l'embase (8), ladite partie (32) appuyant contre ladite face inférieure (34) en position de détente du porte-clapet (6).

15 2.- Valve selon la revendication 1, caractérisée en ce que l'élément de retenue élastique (28) comprend une partie de fixation (30) au corps (12) du porte-clapet (6) et au moins une lame élastique (32) s'étendant radialement à partir de la partie de fixation (30), la partie extrême de ladite lame (32) étant disposée sous la face inférieure (34) de l'embase (8).

20 3.- Valve selon la revendication 2, caractérisée en ce que l'élément de retenue (28) comprend une pluralité de lames élastiques (32) s'étendant radialement à partir de la partie de fixation (30), de sorte que l'élément de retenue (28) présente une forme en étoile.

25 4.- Valve selon l'une quelconque des revendications 1 à 3, caractérisée en ce que le porte-clapet (6) comprend un embout (20) fixé à la partie extrême du corps (12) à l'opposé du siège (10), ledit embout (20) formant moyen de butée limitant le déplacement du porte-clapet (6) en position de détente.

5.- Valve selon la revendication 4, caractérisée en ce que le moyen de retenue élastique (28) est fixé à l'embout (20) du porte-clapet (6).

30 6.- Valve selon l'une quelconque des revendications 1 à 5, caractérisée en ce que le clapet (4) coulisse dans le corps (12) et le siège (10) du porte-clapet (6) entre une position de compression, dans laquelle le clapet (4) ouvre un passage passant par le corps (12) du porte-clapet (6) entre la face supérieure et la face

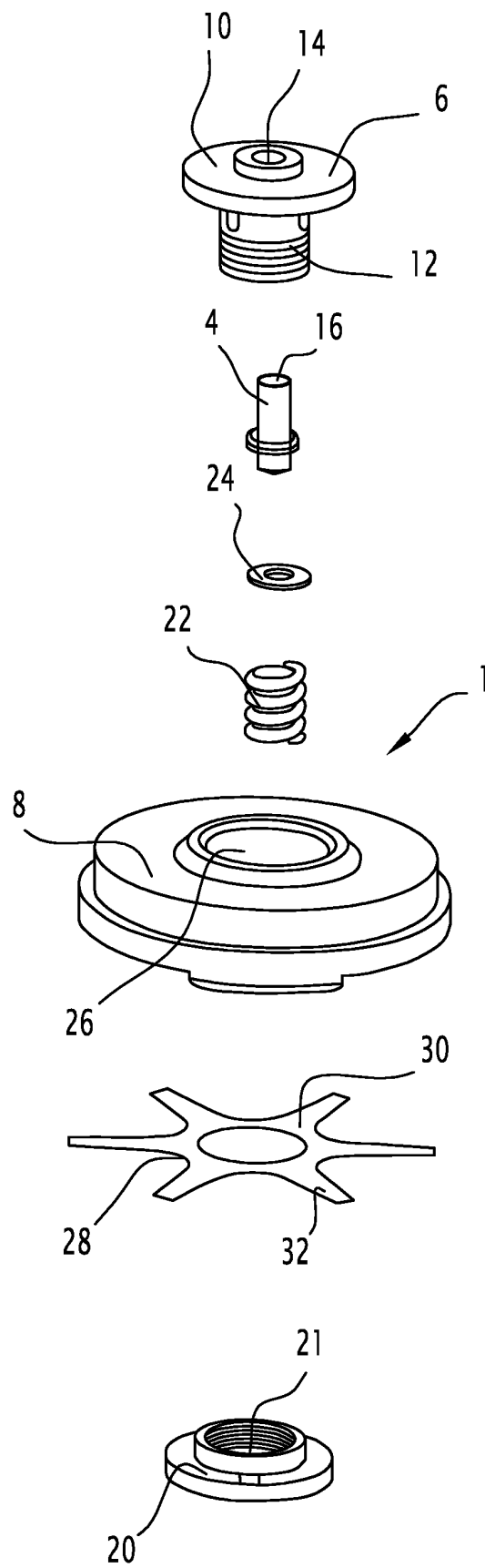
inférieure (34) de l'embase (8), et une position de détente, dans laquelle le clapet (4) ferme ledit passage.

5 7.- Valve selon la revendication 6, lorsqu'elle dépend de la revendication 4 ou 5, caractérisée en ce qu'un moyen de contrainte (22) est disposé entre le clapet (4) et l'embout (20) du porte-clapet (6), ledit moyen de contrainte (22) contrôlant le déplacement du clapet (4) en position de compression.

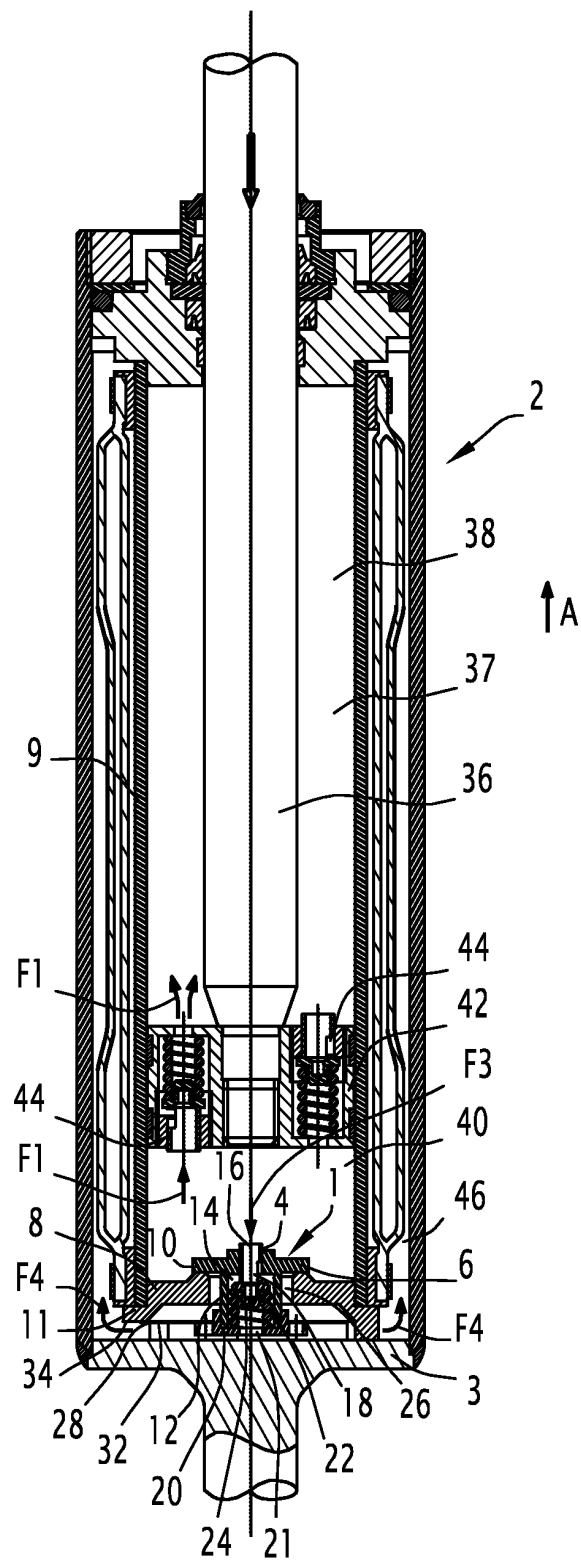
10 8.- Amortisseur (2) du type comprenant un piston (42) mobile entre une position de compression et une position de détente entre lesquelles un liquide se déplace entre une chambre supérieure (38) et une chambre inférieure (40) de l'amortisseur, l'amortisseur comprenant en outre une chambre de compensation (46) entourant lesdites chambres supérieure (38) et inférieure (40), ledit amortisseur comprenant une valve (1) permettant le passage du liquide de la chambre inférieure (40) à la chambre de compensation (46) en phase de compression et de la chambre de compensation (46) à la chambre inférieure (40)
15 en phase de détente, caractérisé en ce que ladite valve (1) est selon l'une quelconque des revendications 1 à 7.

20 9.- Amortisseur selon la revendication 8, caractérisé en ce que l'embase (8) de la valve (1) est montée à la partie extrême inférieure de la chambre inférieure (40) entre un tube (9) délimitant les chambres (38, 40) et le fond (3) de l'amortisseur (2), le liquide passant par un passage ouvert par le clapet (4) en phase de compression et par un passage ouvert par le porte-clapet (6) en phase de détente.

1/3

**FIG.1**

2/3

FIG.2

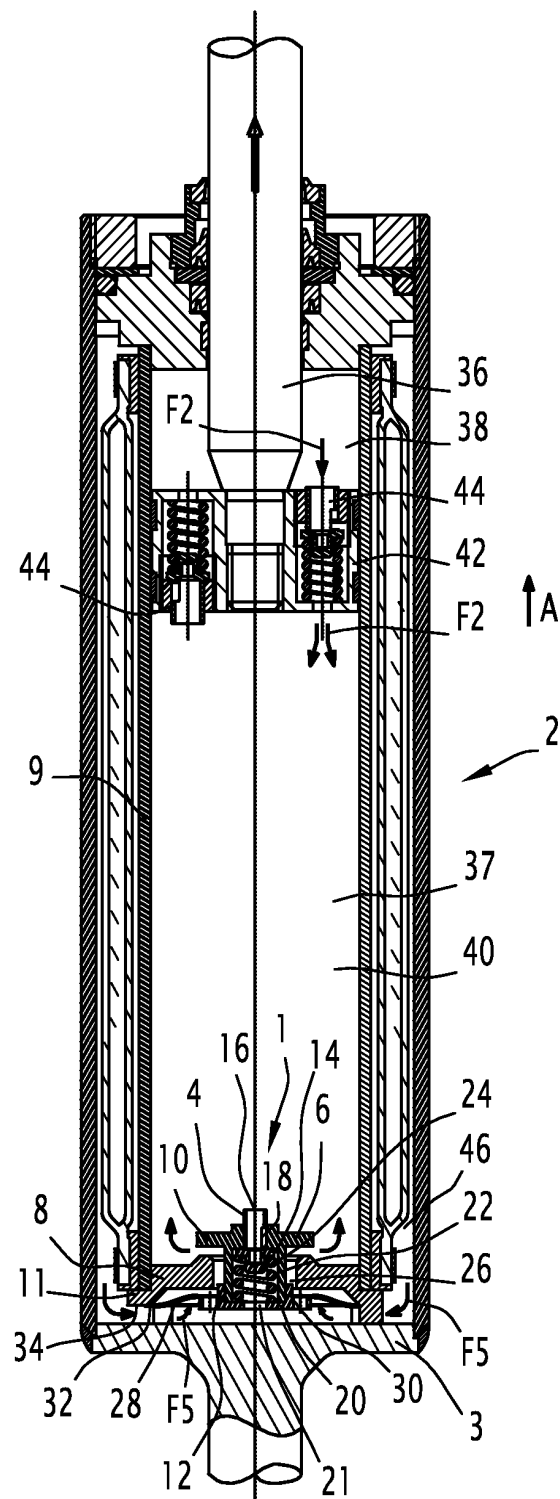


FIG.3



RAPPORT DE RECHERCHE PRÉLIMINAIRE

établi sur la base des dernières revendications
déposées avant le commencement de la recherche

N° d'enregistrement
national

FA 714430
FR 0856631

DOCUMENTS CONSIDÉRÉS COMME PERTINENTS		Revendication(s) concernée(s)	Classement attribué à l'invention par l'INPI
Catégorie	Citation du document avec indication, en cas de besoin, des parties pertinentes		
A	US 4 633 983 A (HORVATH RICHARD A [US] ET AL) 6 janvier 1987 (1987-01-06) * le document en entier *	1	F16K15/06 F16F9/342
A	US 3 038 560 A (LONG JR PAUL J) 12 juin 1962 (1962-06-12) * le document en entier *	1	
A	DD 265 206 A1 (STOSSDAEMPFERWERK HARTHA VEB [DD]) 22 février 1989 (1989-02-22) * le document en entier *	1	
			DOMAINES TECHNIQUES RECHERCHÉS (IPC)
			F16F
Date d'achèvement de la recherche		Examineur	
3 juin 2009		Pirog, Paweł	
CATÉGORIE DES DOCUMENTS CITÉS		T : théorie ou principe à la base de l'invention E : document de brevet bénéficiant d'une date antérieure à la date de dépôt et qui n'a été publié qu'à cette date de dépôt ou qu'à une date postérieure. D : cité dans la demande L : cité pour d'autres raisons & : membre de la même famille, document correspondant	
X : particulièrement pertinent à lui seul Y : particulièrement pertinent en combinaison avec un autre document de la même catégorie A : arrière-plan technologique O : divulgation non-écrite P : document intercalaire			

ANNEXE AU RAPPORT DE RECHERCHE PRÉLIMINAIRE
RELATIF A LA DEMANDE DE BREVET FRANÇAIS NO. FR 0856631 FA 714430

La présente annexe indique les membres de la famille de brevets relatifs aux documents brevets cités dans le rapport de recherche préliminaire visé ci-dessus.

Les dits membres sont contenus au fichier informatique de l'Office européen des brevets à la date du **03-06-2009**

Les renseignements fournis sont donnés à titre indicatif et n'engagent pas la responsabilité de l'Office européen des brevets, ni de l'Administration française

Document brevet cité au rapport de recherche		Date de publication	Membre(s) de la famille de brevet(s)	Date de publication
US 4633983	A	06-01-1987	AUCUN	

US 3038560	A	12-06-1962	DE 1164162 B	27-02-1964
			GB 887191 A	17-01-1962

DD 265206	A1	22-02-1989	AUCUN	
