



(51) Classification internationale des brevets :
F16H 55/36 (2006.01) *F16H 15/12* (2006.01)

(21) Numéro de la demande internationale :
PCT/IB2011/051882

(22) Date de dépôt international :
28 avril 2011 (28.04.2011)

(25) Langue de dépôt : français

(26) Langue de publication : français

(30) Données relatives à la priorité :
10 01859 30 avril 2010 (30.04.2010) FR

(71) Déposant (pour tous les États désignés sauf US) :
HUTCHINSON [FR/FR]; 2, Rue Balzac, F-75008 Paris (FR).

(72) Inventeurs; et

(75) Inventeurs/Déposants (pour US seulement) : **VARIN, Hervé** [FR/FR]; 16, rue W. Rousseau, F-37300 Joue-les-Tours (FR). **CHAMPALOU, François** [FR/FR]; 6, route de vesnon, F-41150 Chaumont Sur Loire (FR). **SORIA, Olivier** [FR/FR]; 11C, rue du Pressoir Blineau, F-41150 Rilly Sur Loire (FR).

(74) Mandataires : **JACQUARD Philippe** et al.; Cabinet Ores, 36, rue de St Pétersbourg, F-75008 Paris (FR).

(81) États désignés (sauf indication contraire, pour tout titre de protection nationale disponible) : AE, AG, AL, AM, AO, AT, AU, AZ, BA, BB, BG, BH, BR, BW, BY, BZ, CA, CH, CL, CN, CO, CR, CU, CZ, DE, DK, DM, DO, DZ, EC, EE, EG, ES, FI, GB, GD, GE, GH, GM, GT, HN, HR, HU, ID, IL, IN, IS, JP, KE, KG, KM, KN, KP, KR, KZ, LA, LC, LK, LR, LS, LT, LU, LY, MA, MD, ME, MG, MK, MN, MW, MX, MY, MZ, NA, NG, NI, NO, NZ, OM, PE, PG, PH, PL, PT, RO, RS, RU, SC, SD, SE, SG, SK, SL, SM, ST, SV, SY, TH, TJ, TM, TN, TR, TT, TZ, UA, UG, US, UZ, VC, VN, ZA, ZM, ZW.

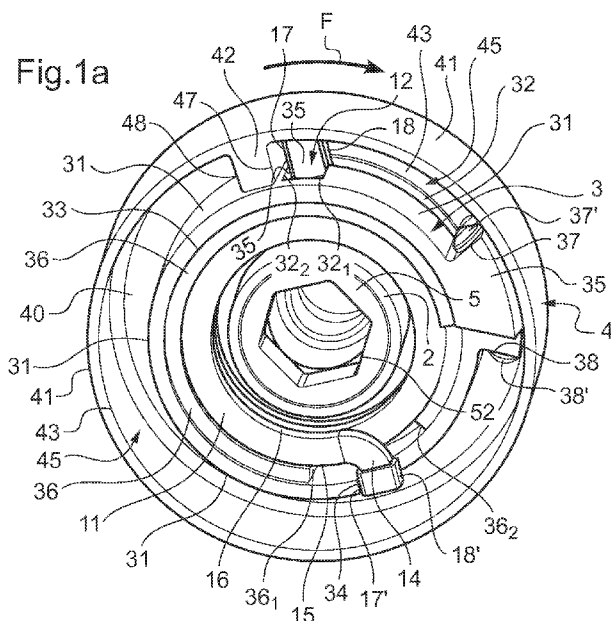
(84) États désignés (sauf indication contraire, pour tout titre de protection régionale disponible) : ARIPO (BW, GH, GM, KE, LR, LS, MW, MZ, NA, SD, SL, SZ, TZ, UG, ZM, ZW), eurasien (AM, AZ, BY, KG, KZ, MD, RU, TJ, TM), européen (AL, AT, BE, BG, CH, CY, CZ, DE, DK, EE, ES, FI, FR, GB, GR, HR, HU, IE, IS, IT, LT, LU, LV, MC, MK, MT, NL, NO, PL, PT, RO, RS, SE, SI, SK, SM, TR), OAPI (BF, BJ, CF, CG, CI, CM, GA, GN, GQ, GW, ML, MR, NE, SN, TD, TG).

Publiée :

— avec rapport de recherche internationale (Art. 21(3))

(54) Title : UNCOUPLING PULLEY

(54) Titre : POULIE DE DECOUPLAGE



(57) Abstract : The invention relates to an uncoupling pulley comprising a rim secured to a first power-transmitting element, and a torsion spring mounted in a receptacle secured to a second power-transmitting element, one of the power-transmitting elements being a driving element and the other of the power-transmitting elements being driven, characterized in that the receptacle is a bell-housing inside which the spring is centred, which spring has a first end region (12) and a second end region (14), each of which regions bears against a bearing face (32, 34) of the bell-housing (3), in that the rim has at least one first driving stop (42) having a first face (47) collaborating with the first end region (12) of the spring (1) to drive the latter in the direction of closing up in a first direction of relative rotation of rim (4) and bell-housing (3), and in that the bell-housing (3) comprises at least one first bell-housing stop (37, 37', 118) of which the angular position defines a first given maximum value ai for the travel of the first end region (12) of the spring (1) driven in a closing up direction by said first driving stop (42).

(57) Abrégé :

[Suite sur la page suivante]



L'invention est relative à une poulie de découplage comportant une jante solidaire d'un premier élément de transmission de puissance, ainsi qu'un ressort de torsion monté dans un réceptacle solidaire d'un deuxième élément de transmission de puissance, l'un des éléments de transmission de puissance étant menant et l'autre des éléments de transmission de puissance étant mené, caractérisée en ce que le réceptacle est une cloche à l'intérieur de laquelle est centré le ressort, lequel présente une première (12) et une deuxième (14) région d'extrémité dont chacune est en appui sur une face d'appui (32, 34) de la cloche (3), en ce que la jante présente au moins une première butée d'entraînement (42) ayant une première face (47) coopérant avec la première région d'extrémité (12) du ressort (1) pour entraîner celui-ci dans le sens de la fermeture dans un premier sens de rotation relatif entre la jante (4) et la cloche (3), et en ce que la cloche (3) comporte au moins une première butée de cloche (37, 37', 1 18) dont la position angulaire définit une première valeur maximale donnée ai pour le débattement de la première région d'extrémité (12) du ressort (1) entraîné à la fermeture par ladite première butée d'entraînement (42).

POULIE DE DECOUPLAGE.

La présente invention a pour objet une poulie de découplage utilisable dans un système de transmission par courroie pour atténuer les variations de tension de courroie grâce à la déformation d'un composant élastique interposé entre
5 une partie menante qui fournit de l'énergie mécanique et une partie menée.

Dans le cas par exemple d'une poulie d'alternateur, la jante de la poulie (partie menante) est entraînée par la courroie et le moyeu de la poulie qui est solidaire de l'alternateur (partie menée). La fonction élastique de filtrage (filtre passe-bas) est généralement assurée par un corps en élastomère.

10 Pour les systèmes de transmission fortement acycliques (irrégularités du moteur importantes) ou pour les systèmes dont le cycle d'utilisation est très sollicitant (alternateur par exemple), les phénomènes vibratoires sont tels que le corps de filtrage en caoutchouc ne permet pas en général d'assurer un compromis satisfaisant entre durée de vie et performances en filtrage. Effectivement, afin de filtrer
15 correctement, les raideurs de torsion du corps en élastomère doivent être faibles alors que dans le même temps, le corps en élastomère ne doit pas trop se déformer si l'on souhaite augmenter sa durée de vie. On aboutit donc très souvent à des durées de vie limitées avec des performances de filtrage moyennes.

On connaît des poulies de découplage dont la raideur élastique
20 nécessaire au filtrage est assurée par un ressort de torsion. Des poulies de découplage destinées à des accessoires d'automobile (alternateur) sont décrites notamment dans les Demandes de Brevet US 2006/264280, US 2008/108442 et WO 2009/47816.

Ces poulies assurent un couplage et un découplage du ressort par un système à friction qui impose de faire travailler le ressort en ouverture, et qui imposent
25 obligatoirement la mise en œuvre d'un mode de fonctionnement découpé incompatible avec certaines applications, notamment les poulies d'alternateur (ADS).

Le système de couplage/découplage à friction est source de frottement, donc d'usure, ce qui affecte la stabilité des performances dans le temps,
30 ainsi que la fiabilité et la longévité du produit.

De même, il est peu favorable de faire travailler un ressort alternativement en ouverture et en fermeture pour assurer un couplage et un découplage, à savoir un embrayage et un débrayage.

La présente invention propose d'éviter ces inconvénients en
35 supprimant tout système de couplage/découplage à friction et en prévoyant une cinématique ne faisant travailler le ressort qu'en fermeture.

L'invention concerne ainsi une poulie de découplage comportant une jante solidaire d'un premier élément de transmission de puissance, ainsi qu'un ressort de torsion monté dans un réceptacle solidaire d'un deuxième élément de transmission de puissance, l'un des éléments de transmission de puissance étant menant et l'autre des éléments de transmission de puissance étant mené, caractérisée en ce que le réceptacle est une cloche à l'intérieur de laquelle est centré le ressort lequel présente une première et une deuxième région d'extrémité dont chacune s'appuie sur une face d'appui de la cloche, en ce que la jante présente au moins une première butée d'entraînement ayant une première face coopérant avec la première région d'extrémité du ressort pour entraîner celui-ci dans le sens de la fermeture dans un premier sens de rotation relatif entre la jante et la cloche, et en ce que la cloche comporte au moins une première butée de cloche dont la position angulaire définit une première valeur maximale donnée α_1 pour le débattement de la première région d'extrémité du ressort entraînée à la fermeture par ladite première butée d'entraînement.

Un ressort de torsion est un ressort présentant plusieurs spires enroulées avec un pas axial (par exemple ressort hélicoïdal ou conique).

Selon une première variante, la poulie peut être caractérisée en ce que seule ladite première région d'extrémité coopère par ladite première face de ladite première butée d'entraînement, de sorte que la deuxième région d'extrémité du ressort reste en appui sur sa face d'appui.

Elle peut alors être caractérisée en ce que, pour le deuxième sens de rotation relatif entre la jante et la cloche opposé audit premier sens de rotation, le pourtour de la cloche présente un secteur angulaire de rotation libre pour la première butée d'entraînement sur un débattement angulaire α_4 entre la première extrémité du ressort jusqu'à une deuxième butée de cloche.

De préférence, la deuxième région d'extrémité de ressort est dégagée du secteur angulaire pour permettre le passage de la première butée d'entraînement jusqu'à ladite deuxième butée de cloche

Selon une deuxième variante, la poulie est caractérisée en ce que ladite première région d'extrémité ainsi que ladite deuxième région d'extrémité coopèrent alternativement selon ledit sens de rotation relatif avec ladite première butée d'entraînement pour entraîner le ressort à la fermeture, et en ce que la cloche présente une troisième butée de cloche dont la position angulaire définit une deuxième valeur maximale donnée α_2 pour le débattement de la deuxième région d'extrémité du ressort entraîné à la fermeture par une deuxième face de la première butée d'entraînement, opposée à la première face.

La cloche présente avantageusement un secteur angulaire α_3 de rotation à couple constant pour la première butée d'entraînement entre la première et la deuxième extrémité du ressort.

Un secteur angulaire de rotation à couple constant peut fonctionner
5 en rotation libre ou comporter un élément de friction pour exercer un couple de freinage.

Selon une troisième variante, la poulie est caractérisée en ce que le ressort présente une dite première région d'extrémité coopérant avec ladite première face de ladite première butée d'entraînement et une dite deuxième région d'extrémité
10 coopérant avec une première face de la deuxième butée d'entraînement pour entraîner le ressort dans le sens de la fermeture dans un deuxième sens de rotation opposé au premier sens de rotation, et en ce que la cloche présente une dite troisième butée de cloche dont la position angulaire définit une deuxième valeur maximale donnée α_2 pour le débattement de la deuxième région d'extrémité du ressort entraîné à la
15 fermeture par la deuxième butée d'entraînement.

La poulie peut être caractérisée en ce que la cloche présente une quatrième et une cinquième butée de cloche autorisant respectivement un dit débattement angulaire α_1 pour la deuxième butée d'entraînement lorsque la première extrémité du ressort est entraînée à la fermeture par la première face de la première
20 butée d'entraînement et un dit débattement angulaire α_2 pour la première butée d'entraînement lorsque la deuxième extrémité du ressort est entraînée à la fermeture par la première face de la deuxième butée d'entraînement.

L'angle α_1 peut être ou non égal à l'angle α_2 .

La poulie peut être caractérisée en ce qu'au moins une dite butée de
25 cloche présente une face coopérant avec une dite face d'une dite butée d'entraînement pour définir une dite valeur maximale donnée α_1 et/ou α_2 . Au moins une dite face de butée de cloche peut comporter au moins un élément amortisseur, par exemple un élément élastique.

La poulie peut être caractérisée en ce qu'au moins une dite butée de
30 cloche présente une face coopérant avec une dite face d'une région d'extrémité du ressort pour définir une dite valeur maximale donnée α_1 et/ou α_2 .

La poulie peut comporter un élément de friction introduisant un couple de contact entre le premier et le deuxième élément de transmission de puissance.

35 Ladite première et/ou deuxième région d'extrémité peut être en contact avec ladite face d'appui de la cloche.

Alternativement, la poulie peut être caractérisée en ce qu'elle comporte une pièce annulaire centrée sur la cloche et qui présente un logement qui reçoit la première région d'extrémité du ressort, ce logement ayant au moins une face de contact, qui est en contact avec la dite face d'appui de la cloche.

5 La pièce annulaire peut être en un matériau non métallique atténuant les bruits dus aux chocs, tel que le polyamide ou le polyuréthane, ou bien elle peut présenter au moins une face de contact revêtue d'un matériau amortisseur de chocs tel qu'un élastomère ou un matériau thermoplastique élastomérique.

La poulie peut être une poulie d'accessoire automobile par exemple
10 pour un alternateur dans laquelle c'est le premier élément de transmission de puissance qui est menant, et comporte une denture pour recevoir la denture d'une courroie de type K et en ce que le deuxième élément de transmission de puissance présente un élément de couplage à un dit accessoire.

La poulie peut être une poulie de vilebrequin dans laquelle le
15 deuxième élément de transmission est menant, le deuxième élément comportant un élément de couplage à un vilebrequin, et le premier élément comportant une denture pour recevoir la denture d'une courroie de type K.

La poulie peut être une poulie d'alternateur pour laquelle le
premier élément de transmission peut être menant ou mené selon le mode de
20 fonctionnement (démarrage ou démarré).

D'autres caractéristiques et avantages de l'invention apparaîtront mieux à la lecture de la description qui va suivre, donnée à titre d'exemple non limitatif, en liaison avec les dessins dans lesquels :

- les figures 1a à 1g illustrent une première variante de l'invention
25 dans laquelle une seule butée d'entraînement coopère avec une seule région d'extrémité du ressort, avec deux vues en perspective de la poulie (1a et 1d), une vue du ressort (1b), et deux vues de face de la poulie (1c et 1e), les figures 1f et 1g étant des caractéristiques de couple (en N.m) en fonction de l'angle (degrés) ;

- les figures 2a à 2g illustrent une deuxième variante de l'invention
30 dans laquelle une seule butée d'entraînement coopère alternativement avec l'une ou l'autre région d'extrémité du ressort, avec trois vues en perspective de la poulie (2a, 2c, 2d), deux vues de face de la poulie (2b), alors que les figures 2f et 2g sont des caractéristiques de couple (en N.m) en fonction de l'angle (en degrés) ;

- les figures suivantes (3a à 3e ; 4a, 4b ; 5a à 5e) illustrent d'autres
35 variantes de l'invention dans laquelle deux butées d'entraînement coopèrent en alternance avec l'une ou l'autre des deux régions d'extrémité du ressort, à savoir :

- les figures 3a à 3e sont relatives à une poulie d'accessoire, en l'occurrence une poulie d'alternateur, avec un schéma de principe (3a), une vue de la poulie en coupe axiale (3b), une vue en perspective de la poulie avec enlèvement partiel (3c), un éclaté (3d) et un détail en coupe d'une variante permettant l'ajout d'un couple résistant constant ;

- les figures 4a et 4b sont relatives à une poulie de vilebrequin ;
- les figures 5a à 5e sont relatives à une poulie d'alternateur (« ADS ») ;

- les figures 6a à 6e représentent des variantes de ressorts.
- les figures 7a à 7c représentent une variante de l'invention dans laquelle la fonction d'amortissement de bruit est réalisée à l'aide d'une pièce annulaire dans laquelle est logée l'extrémité du ressort qui est sollicitée à la fermeture.

- et la figure 8 illustre une variante de réalisation de l'extrémité du ressort lorsqu'elle est logée dans la cloche.

On notera que dans la mesure du possible, les mêmes signes de référence ont été conservés pour les éléments homologues des différentes variations.

Aux figures 1a à 1d, la poulie de découplage comporte un ressort torsion (par exemple ressort hélicoïdal ou conique) 1 (figure 1b) comprenant par exemple des spires rectangulaires 11 ou circulaires. Deux régions d'extrémité recourbées 12 et 14 (figure 1b) permettent un entraînement à la fermeture du ressort 1 par leur face 17, 17' qui est adjacente au bord externe 15 des spires 11. L'autre face 18, 18' qui est adjacente au bord interne 16 des spires 11, qui servirait à entraîner le ressort 11 dans le sens de l'ouverture ne sont pas utilisés dans le cadre de la présente invention pour entraîner le ressort 1, mais peuvent servir de butée pour limiter le mouvement angulaire du ressort 1 entraîné à la fermeture.

Le ressort 1 est centré à l'intérieur d'une cloche 3 dans laquelle ses régions d'extrémités 12 et 14 sont en contact avec des butées de cloche 32₂ et 34. La région d'extrémité 12 présente une extrémité 19 qui dépasse radialement du contour cylindrique externe 31 de la cloche 3 pour permettre un entraînement à la fermeture du ressort 1 par la face 17. La région d'extrémité 14, par contre, ne dépasse pas (ou pratiquement pas) radialement du contour cylindrique externe 31 de la cloche 3.

Une région cylindrique 2 de la cloche 3 permet un montage axial en force de la cloche 3 sur le moyeu 5.

Deux paliers 101 et 102, assurent la rotation relative et le maintien axial de la jante 4 et du moyeu 5. La jante 4 peut présenter un prolongement

cylindrique 6 comportant une denture de poulie 61 pour recevoir une courroie striée (courroie automobile de type K)

Le centrage du ressort 1, par son bord externe 15, dans la cloche 3 peut s'effectuer directement par le contour interne 33 de la cloche 3, ou bien comme
5 représenté par une bague de centrage 36 fendue (extrémités 36₁ et 36₂) qui est visible aussi dans la vue éclatée de la figure 5d. Elle est disposée entre le ressort 1 et la cloche 3 pour faciliter le montage du ressort.

La face 17 est en contact avec la butée 32₂ et la face 17' est en contact avec la butée 34, ces deux butées étant espacées angulairement d'un angle qui
10 permet préférentiellement une légère pré-contrainte (par exemple de l'ordre de 1° à 5°) du ressort 1 dans le sens de la fermeture, ce qui permet au ressort de ne jamais passer par sa position à vide et non précontrainte et d'osciller à partir de cette pré-torsion dans le sens de la fermeture.

Une jante 4 coaxiale à la cloche 3 entoure celle-ci. Elle présente un
15 fond 40, un contour cylindrique externe 41 et un contour cylindrique interne 43, à partir duquel dépasse vers l'intérieur un doigt de butée 42 qui présente deux faces opposées 47 et 48.

Une lumière 32 qui présente éventuellement une région amont élargie 32₁ pourvue d'une butée 32₂ pour l'extrémité 12 du ressort 1, permet un
20 déplacement angulaire de la région d'extrémité 19 d'un angle α_1 jusqu'à ce que la face 47 vienne en contact avec une butée de cloche 37. Il est en effet plus favorable que cet effet de mise en butée soit obtenu par la face 47 du doigt de butée 42 plutôt que par la face 18 de l'extrémité 12.

Cette butée de cloche est ménagée sur une face 37 d'un secteur
25 circulaire 35 de la cloche 3 qui déborde de son contour cylindrique externe 31. La face 37 peut présenter au moins un élément élastique 37'. Une autre face 38 du secteur circulaire 35 forme une autre butée de cloche dont la fonction sera explicitée plus loin, et qui peut présenter au moins un élément élastique 38'.

Le ressort 1 peut être imprégné de graisse pour diminuer les
30 frottements. Alternativement, un centreur tel que 36 peut être logé à l'extérieur du ressort 1 pour permettre au ressort 1 de travailler toujours dans la même position radiale et réduire les frottements. Le centreur 36 est lié en rotation à la cloche 3 par exemple par un pignon ou un doigt.

Un moyeu 5 est solidaire en rotation de l'ensemble constitué par le
35 ressort 1 et la cloche 3, et le cas échéant la bague de centrage 36.

La jante 4 peut être un élément menant (par exemple poulie d'accessoire), l'élément mené étant alors le moyeu 5, ou bien un élément mené (par exemple poulie de vilebrequin), l'élément menant étant alors le moyeu 5. Dans le cas d'une poulie d'alternateur, en mode de démarrage du moteur du véhicule automobile, le moyeu 5 est menant, et en mode démarré, c'est la jante 4 qui est menante.

Le fonctionnement est le suivant : à partir de la position de repos (figure 1a), une vitesse relative de la jante 4 plus élevée que celle du moyeu 5 dans le sens de la flèche F qui est également le sens de rotation du moteur, met en contact la face 47 de la butée 42 avec la face 17 de l'extrémité 12, en l'entraînant en rotation le long de la lumière 32, ce qui entraîne le ressort de torsion 1 dans le sens de la fermeture, alors que la face 17' reste en contact avec la butée 34. Ce mouvement rotatif peut se poursuivre jusqu'à ce que la butée 37 soit atteinte, de préférence par la face 47 de la butée 42 qui déborde latéralement de la face 17, ce qui correspond à une amplitude angulaire maximale α_1 (figure 1c). L'extrémité 12 qui circule dans la lumière 32 s'efface derrière le secteur circulaire 35.

Si au contraire, la vitesse angulaire de la jante 4 est inférieure à celle du moyeu 5, alors, la butée 42 de la jante 4 peut se déplacer librement dans un secteur circulaire 45 qui existe entre le contour cylindrique extérieur 31 de la cloche et le contour cylindrique intérieur 43 de la jante. Le secteur circulaire 45 a la forme d'un secteur de cylindre. Ce mouvement contra-rotatif peut se poursuivre jusqu'à ce que la butée 38 soit atteinte par la face 48 du doigt de butée 42, ce qui correspond à une amplitude angulaire maximale α_4 (figure 1c). C'est pour augmenter au maximum la valeur de l'angle α_4 que l'extrémité 14 du ressort 1 ne dépasse pas (ou peu) du contour externe 31 de la cloche 3 pour laisser libre passage au doigt 42 de la jante 4. Il est bien entendu possible de choisir α_4 pour que ce dépassement de l'extrémité 14 ne se produise pas, en disposant une butée 38 supplémentaire sur un autre secteur circulaire débordant du contour externe 31 de la cloche 3, ou bien, comme représenté à la figure 1e, en disposant sur la jante 4 le doigt de butée supplémentaire 42' présentant des faces latérales opposées 47' et 48'. Ce doigt de butée 42' est espacé du doigt de butée 42 d'une distance angulaire choisie en fonction de la valeur désirée de α_4 . Cette valeur α_4 correspond au débattement du doigt de butée 42' entre la position de repos représentée à la figure 1c et la venue de la face 48' en butée sur la butée 38 (position représentée en pointillés à la figure 1c). Il est également possible d'annuler α_4 .

La solution préférée (figure 1a à 1c) est cependant de prévoir une valeur maximale de α_4 pour bénéficier de la rotation du doigt de butée 42 dans le

secteur cylindrique 45 et de la jante 4. Cette rotation s'effectue à couple constant, à savoir, soit à couple nul (aux frottements résiduels près), soit à couple de valeur donnée, en prévoyant un élément de friction, par exemple entre la jante 4 et le moyeu 5.

5 Les figures 1f et 1g montrent les caractéristiques de la poulie décrite ci-dessus. A la figure 1f (couple nul), on a en mode dit décélération un couple nul jusqu'à $\alpha_4 = 200^\circ$, et dans le sens dit accélération, un couple croissant donné par le ressort 1 jusqu'à $\alpha_1 = -40^\circ$. Au-delà de ces valeurs, on voit le couple élevé induit par les butées élastiques 37' et 38'. La figure 1g représente la caractéristique, lorsqu'un
10 couple de friction est ajouté, ce qui produit un décalage constant de la caractéristique dans un sens de rotation relatif comme dans l'autre.

La variante décrite ci-dessus présente donc deux modes :

- Un mode d'accélération de la jante 4 par rapport au moyeu 5 qui est découplé par le ressort 1 jusqu'à mise en butée en 37 ;
- 15 - Un mode de décélération relative de la jante 4 par rapport au moyeu 5, qui est découplé par la rotation à couple constant d'amplitude α_4 du doigt de butée 42 dans le secteur cylindrique 45, jusqu'à mise en butée en 38. On notera que α_4 peut être nul, notamment pour une poulie d'alternodémarreur.

20 Les éléments élastiques 37' et 38', par exemple en élastomère, servent à amortir la mise en butée en fin de course.

Comme le doigt de butée 42 est disposé de sorte que seule sa face 47 puisse venir en contact avec l'extrémité 12 du ressort 1 pour commander celui-ci à la fermeture par la face latérale 17, le fonctionnement est indifférent au fait que la jante 4 ou le moyeu 5 soit l'élément menant (ou l'élément mené).

25 Les figures 2a à 2c sont relatives à une autre variante dans laquelle le doigt de butée 42 commande le ressort 1 à la fermeture alternativement à partir de l'une ou l'autre de ses extrémités 12 et 14, qui au repos sont en butée en 32₂ et en 34.

Dans ce mode de réalisation, à partir d'une position de repos représentée à la figure 2a, la butée de cloche 42 peut entraîner le ressort 1 dans le sens
30 de la fermeture soit par sa face 47 qui vient en contact avec la face 17 de l'extrémité 12 (comme dans la variante précédente), soit par sa face opposée 48 qui vient en contact avec la face 17' de l'extrémité 14 qui dépasse du contour externe 31. Le doigt de butée 42 se déplace angulairement entre les faces 17 et 17' des extrémités 12 et 14 du ressort 1 qui commandent celui-ci à la fermeture, de sorte que le fonctionnement
35 dépend seulement de la vitesse relative de la jante 4 et du moyeu 5, quelque soit celui de ces deux éléments qui est menant, et est indifférent au sens de rotation de la poulie.

Le ressort 1 est entraîné en fermeture par son extrémité 12 avec une course angulaire maximale α_1 avant venue de la face 47 en butée en 37 (avec éventuellement un élément élastique 37'), ou par son extrémité 14 avec une course angulaire maximale α_2 avant venue en butée de sa face 48 en 38 (avec éventuellement un élément élastique 38'). Les valeurs α_1 et α_2 peuvent être égales ($\alpha_1 = \alpha_2$) ou bien différentes ($\alpha_1 \neq \alpha_2$).

La figure 2b représente le doigt de butée 42 en ses quatre différentes positions caractéristiques, à savoir d'une part, une position de repos en traits pleins, d'autre part, en pointillés, une position de venue en butée en 37 de sa face 47 (course angulaire α_1), ensuite une position de contact entre sa face 48 et la face 47' de l'extrémité 14 du ressort (course α_3), et enfin, une position de mise en butée en 38 de sa face 48 (course α_2).

Entre les extrémités 12 et 14, il existe une course angulaire maximale α_3 qu'il est préférable de choisir la plus grande possible. Il est également possible de réduire la valeur de α_3 , voire de l'annuler par exemple en jouant sur l'écart angulaire entre les extrémités 12 et 14 du ressort 1 (voir par exemple le ressort représenté à la figure 6a).

La figure 2e montre un mode de réalisation dans lequel la valeur de l'angle α_3 est réduite en raison de la présence d'un doigt de butée supplémentaire 42' espacé angulairement du doigt de butée 42.

Dans ce mode de réalisation, le doigt de butée 42 se déplace (flèche F) avec une amplitude angulaire α_1 entre une position de repos où il est représenté en traits pleins et une position de butée (face 47 en butée en 37) représentée en pointillés.

Lors de la décélération de la jante 4 par rapport au moyeu 5, le débattement angulaire α_3 du doigt de butée 42 est limité par la mise en contact de la face 48' du doigt de butée 42' avec la face 17' de l'extrémité 14 du ressort 1, après quoi le doigt de butée entraîne par sa face 48' l'extrémité 14 du ressort 1 vers la butée 38, 38', selon une course angulaire de valeur maximale α_2 .

En d'autres termes, l'angle α_3 est limité par la présence d'un deuxième doigt de butée 42' espacé angulairement de l'extrémité 14 du ressort 1 pour obtenir l'angle α_3 désiré.

Les figures 2f et 2g montrent par exemple des caractéristiques de la poulie des figures 2a à 2c dans le cas où la zone de couple constant est à couple nul, c'est-à-dire limité aux frottements résiduels (figure 2f) ou bien avec un couple de valeur donné fourni par un élément de friction (figure 2g), qui produit un décalage constant de la caractéristique dans un sens de rotation comme dans l'autre. Dans cet

exemple, $\alpha_1 = -40^\circ$, $\alpha_2 = 20^\circ$ et $\alpha_3 = 150^\circ$ pour la figure 2f, et $\alpha_3 = 50^\circ$ pour la figure 2g.

Les figures 3a à 3d représentent une variante dans laquelle seuls des débattements selon les angles α_1 et α_2 sont prévus ($\alpha_3 = 0$) grâce à la mise en œuvre de
5 deux butées de jante 42_1 et 42_2 qui sont au contact en position montée avec les faces 17 et 17' des extrémités 12 et 14 du ressort 1 (figure 3a).

La poulie représentée à titre d'exemple est une poulie d'alternateur pour laquelle la jante 4 est l'élément menant, grâce à l'énergie motrice fournie par la courroie de transmission 100 et pour laquelle le moyeu 5 est l'élément mené qui
10 entraîne l'alternateur (non représenté).

Selon la vue en coupe 3b, la vue en perspective 3c (avec enlèvement du couvercle 8) et la vue éclatée de la figure 3d, la poulie comporte :

- une jante 4 qui présente un fond 40, un contour externe cylindrique 41, un contour interne cylindrique 43, ainsi que deux doigts de butée 41_1
15 et 42_2 qui sont dans cet exemple diamétralement opposés ; cette jante 4 présente un prolongement cylindrique 6 de plus petit diamètre qui comporte une denture de poulie 61 pour recevoir une courroie striée (courroie automobile de type K) ;

- une cloche 3 dont le contour interne 33 sert à centrer le ressort 1. La cloche présente deux lumières 32 et 32' pour le parcours angulaire des extrémités
20 12 et 14 du ressort 1 ; les faces 18 et 18' des extrémités 12 et 14 viennent en butée sur les faces respectivement 118, 118' des lumières 32, 32' (figure 3d), et les butées 37 et 38 ne sont pas présentes (cette variante peut être mise en œuvre pour chacun des modes de réalisation représentés)

- un moyeu 5 présentant une tête pourvue d'une ouverture 52 hexagonale en vue d'un serrage sur l'arbre d'un alternateur, et comportant une région cylindrique centrale 53, et une région cylindrique d'extrémité 54 de plus faible diamètre que la région centrale 53;

- un capot 8, pourvu d'un bouchon 81, qui vient s'emmancher à son pourtour dans un logement de la jante 4 ;

- un ensemble comprenant une pièce d'appui cylindrique 9 et une entretoise 96, la pièce d'appui cylindrique 9 étant emmanchée à force entre la périphérie de la région d'extrémité 54 et le contour interne d'un roulement 62, avec interposition d'une entretoise 96 (avec mise en compression du la rondelle Belleville 92).

La figure 3e illustre une variante dans laquelle un couple de friction constant est introduit entre la pièce 9 solidaire de l'arbre de l'alternateur (à travers le

serrage successif de celle-ci sur le contour interne d'un roulement 63 et du moyeu 5, lui-même serré sur le contour interne du roulement 62) et le prolongement 65 de la jante 4. Un ensemble comprenant une rondelle Belleville 92, une rondelle 93 et une rondelle de friction 94 par exemple PTFE est pris en sandwich (avec mise en
5 compression de la rondelle Belleville 92) entre un épaulement annulaire 91 de la pièce 9 et un épaulement annulaire 65 du prolongement 61.

Les figures 4a et 4b représentent une autre variante, à savoir une poulie de vilebrequin dans laquelle seuls des débattements selon les angles α_1 et α_2 sont prévus. Le moyeu 5 est dans ce cas l'élément menant et la jante 4 est l'élément
10 mené.

Il en va de même des figures 5a à 5g qui représentent une poulie d'alternateur (ADS), dans ce cas, la jante 4 et le moyeu 5 sont alternativement menant et mené selon que l'on est en mode démarreur ou en mode alternateur. En mode démarreur, le moyeu 5 est menant alors que c'est la jante 4 qui est menante en
15 mode alternateur.

Ces exemples confirment que le concept de l'invention dépend des mouvements de rotation relatifs, mais est indépendant de la nature menante ou menée de la jante 4 ou du moyeu 5, et que dans le cas où les deux extrémités 12 et 14 du ressort 1 servent à le commander en fermeture, il y a en outre indépendance vis-à-vis
20 du sens de rotation de l'élément menant.

La poulie de vilebrequin représentée aux figures 4a et 4b comporte :

- une jante 4 comportant un contour cylindrique externe 41, et un contour cylindrique interne 43 pourvu de deux doigts de butée 42₁ et 42₂, qui sont dans cet exemple diamétralement opposés ; cette jante présente une région cylindrique
25 principale 6 de plus grand diamètre que le contour externe 41 et qui comporte une denture de poulie 61 pour recevoir une courroie striée (courroie automobile de type K). La jante 4 se prolonge à l'intérieur de la région principale 6 par un prolongement cylindrique 66 ;

- une cloche 3 dont le contour interne 33 sert directement au centrage du ressort 1. Il n'est pas non plus prévu de centreur interne tel que 36. La cloche 3 présente deux lumières 32 pour permettre le parcours angulaire des extrémités 32 et 34 du ressort 1.

Un roulement 62 est logé entre le contour externe 364 d'un prolongement cylindrique 362 de la cloche 3 et le contour interne 66' du prolongement
35 cylindrique 66.

Le contour interne 363 du prolongement 362 a une forme par exemple cylindrique pour assurer le passage d'une vis de fixation permettant le couplage au vilebrequin.

Un capot 8 est emmanché sur le contour 41 de la jante.

5 A l'autre extrémité, un flasque 110 est monté centré sur le contour externe 364.

Son contour cylindrique externe 111 reçoit par emmanchement à force une pièce cylindrique 112 de type polymérique et une masse 113, ces deux pièces permettant d'assurer de manière connue un filtrage des vibrations hautes
10 fréquences du vilebrequin (amortissement des vibrations de torsion AVT).

Les figures 5a à 5f concernent une poulie d'alternateur (système dit ADS).

Le moteur du véhicule tourne par exemple dans le sens de la flèche F. A la figure 5a, α_1 désigne alors l'angle de débattement dû au couple électrique de
15 l'alternateur (jante menante).

A la figure 5a, α_2 désigne l'angle de débattement lorsque le moyeu 5 est menant (mode démarreur).

La position I dite de repos correspond à un double contact entre la jante et le ressort et entre la cloche et le ressort.

20 La position II correspond à un contact entre la jante 4 et le ressort 1 à la position de débattement angulaire maximal α_1 .

La position III correspond à un contact entre la jante 4 et le ressort à la position de débattement angulaire maximal α_2 .

La figure 5b (vue de dessous) montre la courroie 100 montée près de
25 la face 105 située côté alternateur (lorsque la poulie est montée).

Les figures 5c et 5d illustrent l'assemblage de la poulie. Dans ce mode de réalisation, on a prévu des butées de cloche supplémentaires (optionnelles) 35₁, 37₁, 38₁, dont la fonction sera explicitée ci-après.

Ce mode de réalisation permet un débattement selon les angles α_1 et
30 α_2 seulement, la présence d'une zone à couple angulaire constant n'étant pas souhaitable dans cette application.

La poulie d'alternateur comporte (voir figures 5c et 5d) :

- une jante 4 comportant un contour cylindrique externe 41, un contour cylindrique interne 43 pourvu de deux doigts de butée 41₁ et 42₂, qui sont dans
35 cet exemple diamétralement opposés ; cette jante 4 présente une région cylindrique 6

de plus petit diamètre que le contour cylindrique 41, et pourvu d'une denture 61 pour recevoir une courroie striée (courroie automobile de type K).

- une cloche 3 dont le contour interne 33 reçoit une bague fendue 36 dont les bords sont désignés par 36₁ et 36₂, et qui présente des lumières se terminant en 36₃ et 36₄ pour le passage des extrémités 12 et 14 du ressort 1 lors de leur rotation. La bague fendue 36 sert au centrage du ressort 1 sur son diamètre extérieur ; sur le pourtour 31 de la cloche 3, sont disposés deux secteurs circulaires 35 et 35₁ pourvus chacun de faces de butées respectivement 37, 38, et 37₁, 38₁, éventuellement pourvus d'éléments amortisseurs respectivement (37', 38'), et (37'₁, 38'₁).

10 - Un moyeu 5 comportant une collerette 51 pourvue d'une ouverture hexagonale 52 en vue de couplage à l'arbre d'un alternateur et comportant une région cylindrique centrale 53 et une région cylindrique d'extrémité 54 de plus petit diamètre.

- Un palier en deux parties 101, 102 pour assurer la rotation relative entre la jante 4 et le moyeu 5 ; les paliers 101 et 102 sont emmanchés dans la jante 4 pour permettre un guidage en rotation sur la région centrale 53 du moyeu 5.

Le fonctionnement sera maintenant décrit en relation avec les figures 5e et 5f.

Dans une phase où la jante 4 est en accélération par rapport au moyeu 5, l'extrémité 12 du ressort est entraînée à la fermeture par sa face 17 en contact avec la face 47₁ du doigt de butée 42₁, jusqu'à ce que la face 47₁ vienne en butée en 37, 37' dans la position représentée en pointillés.

La rotation de la jante 4 entraîne en même temps le doigt de butée 42₂ qui se dégage du contact entre sa face 47₂ et la face 17' de l'extrémité 14, jusqu'à ce que sa face 48₂ vienne en butée en 38₁ comme représenté en pointillés. On obtient ainsi après un mouvement angulaire d'amplitude α_1 un double effet de butée en 37 et 38₁ avec amortissement éventuel par les éléments 37' et 38'₁.

Dans le cas d'une rotation d'amplitude α_2 du moyeu 5 menant, il se produit un phénomène symétrique.

30 En effet, la face 47₂ du doigt de butée 42₂ entraîne par sa face 17' l'extrémité 14, jusqu'à ce que la face 47₂ vienne en butée en 38 (dans la position représentée en pointillés). Le doigt de butée 42₁ se trouve alors en butée par sa face 48₁ sur la butée 37₁. Comme précédemment, on bénéficie d'un double effet de butée, avec présence éventuelle d'éléments d'amortissement 38' et 37'₁.

35 Cette disposition qui pourrait être également mise en œuvre dans les autres modes de réalisation de l'invention est particulièrement intéressante dans

l'application particulière qui est ici envisagée, en raison des efforts importants que transmet une poulie d'alternateur.

Les figures 6a à 6e représentent des variantes de ressort.

5 A la figure 6a, les faces 17 et 17' sont positionnées sur le même plan (ou au voisinage l'une de l'autre), ce qui a pour effet de limiter les efforts radiaux résultants sur la cloche 3. Dans ce type de réalisation, les butées 42 n'occupent pas la totalité de la longueur axiale de la cloche 3.

10 Aux figures 6b à 6d, les extrémités 120 et 140 du ressort 1 sont situées dans le prolongement des spires 11, sans régions recourbées et leur déplacement est commandé à la fermeture par leurs faces 170 et 170' grâce à des doigts de butée 142₁ et 142₂ en forme de coin (figures 6c et 6d) qui présentent des faces planes 147₁ et 147₂ qui s'appuient à plat sur les faces 170 et 170'.

15 A la figure 6e, les extrémités du ressort 1, situées dans le prolongement des spires ne sont pas ou peu décalées angulairement afin d'avoir un nombre entier de spires.

Les figures 7a à 7c sont une variante de l'invention dans laquelle l'extrémité 12 du ressort est logée dans une pièce intermédiaire, à savoir un anneau 9 centré par rapport à la cloche 3 qui a pour fonction de diminuer l'impact des chocs sur l'extrémité 12 du ressort 1 par laquelle celui-ci est entraîné à la fermeture. Cet anneau 20 9 est ainsi de préférence en un matériau non métallique diminuant le bruit (par exemple polyamide ou polyuréthane) ou bien il présente au moins une face de contact 92, revêtue d'un matériau amortisseur de chocs tel qu'un élastomère ou un matériau thermoplastique élastomérique (TPE). Cet anneau 9 permet notamment de remplir ou de compléter la fonction des éléments élastiques 37' ou 38' précités interposés entre les 25 faces 47 et 48 et les butées respectivement 37 et 38, lesquels peuvent cependant être mis en œuvre dans la présente variante.

Un moyeu cylindrique 5 pourvu d'une tête 51 et d'une région cylindrique 53, solidaire en rotation de la cloche 3 permet un montage sur un arbre, par exemple d'alternateur, par son ouverture hexagonale 52.

30 Les repères 201 et 202 désignent des paliers interposés entre la cloche 3 et la jante 4, et 203 une rondelle de friction éventuelle. La jante 4 est par exemple en aluminium ou en matière plastique (polyamide, résine thermodurcissable). Les paliers 201 et 202 peuvent être surmoulés, de même que la rondelle 203. Un joint 204 assure l'étanchéité autour d'une rondelle d'appui 205. La rondelle d'appui 205 35 présente éventuellement un prolongement 206 de centrage de la cloche 3 dans une ouverture 315 de son fond 313.

Le capot 8 pourvu d'un bouchon 81 vient s'emmancher à son pourtour 82 dans le contour externe 41 de la jante 4.

Le ressort 1 présente une branche axiale 14 logée dans une fente 314 ménagée dans la cloche. La branche radiale 12 qui sert à l'entraînement du ressort 1 à la fermeture est logée dans une fente 94 de l'anneau 9 qui est ménagée dans un secteur annulaire 91 bordé de part et d'autre par une butée 92 qui coopère avec la face 47 de la butée 42 de la jante 4 pour commander le ressort 1 à la fermeture et avec la butée 393 de la cloche 3 pour limiter ensuite le débattement angulaire du ressort 1 à la valeur angulaire α_1 . La face 47 de la butée de jante vient ainsi au contact de la butée 92 de l'anneau 9 pour entraîner le ressort en fermeture et α_1 est l'angle compris entre la face 93 de l'anneau 9 et la face 393 de la cloche 3.

La face 470' de la butée de jante 420 vient en contact de la butée 93 de l'anneau 9. α_4 est l'angle parcouru par la face 470' jusqu'à son contact en 93.

Le pourtour de l'anneau 9 et de la cloche 3 peuvent présenter au moins un autre secteur annulaire (95, 395) qui permet de dédoubler les butées servant à définir les angles α_1 et éventuellement α_4 .

L'adjonction de l'anneau 9 permet d'éviter les contacts directs entre le ressort 1 et la jante 4 d'une part, et entre le ressort 1 et la cloche 3 d'autre part, contacts qui sont générateurs de bruit par contact métal sur métal. Dans cette variante en effet, tous les contacts dus aux mouvements relatifs entre les pièces ont lieu sur la pièce annulaire 9, les branches (12, 14) du ressort étant logées étroitement sur l'anneau 9 et/ou sur la cloche 3. Dans le cas des variantes mettant en jeu les angles α_2 et/ou α_3 , il est possible de mettre en œuvre un deuxième anneau 9.

Les figures 8 sont des variantes des figures 7a et 7b dans lesquelles la branche axiale 14 est remplacée par une branche 144 cintrée vers l'intérieur du ressort et qui est reçue dans un logement (rainure d'encastrement 320) de la cloche 3. Cette variante peut être mise en œuvre également dans le cas des autres modes de réalisation décrits lesquels ne comportent pas d'anneau 9.

REVENDECATIONS

1) Poulie de découplage comportant une jante solidaire d'un premier élément de transmission de puissance, ainsi qu'un ressort de torsion monté dans un réceptacle solidaire d'un deuxième élément de transmission de puissance, l'un des
5 éléments de transmission de puissance étant menant et l'autre des éléments de transmission de puissance étant mené, caractérisée en ce que le réceptacle est une cloche à l'intérieur de laquelle est centré le ressort, lequel présente une première (12) et une deuxième (14) région d'extrémité dont chacune est en appui sur une face d'appui (32, 34) de la cloche (3), en ce que la jante présente au moins une première
10 butée d'entraînement (42) ayant une première face (47) coopérant avec la première région d'extrémité (12) du ressort (1) pour entraîner celui-ci dans le sens de la fermeture dans un premier sens de rotation relatif entre la jante (4) et la cloche (3), et en ce que la cloche (3) comporte au moins une première butée de cloche (37, 37', 118) dont la position angulaire définit une première valeur maximale donnée α_1 pour le
15 débattement de la première région d'extrémité (12) du ressort (1) entraîné à la fermeture par ladite première butée d'entraînement (42).

2) Poulie selon la revendication 1, caractérisée en ce que seule ladite première région d'extrémité (12) du ressort (1) coopère par ladite première face (47) avec la première butée d'entraînement (42), de sorte que la deuxième région
20 d'extrémité du ressort reste en appui sur sa face d'appui (34).

3) Poulie selon la revendication 2, caractérisée en ce que, pour le deuxième sens de rotation relatif entre la jante (4) et la cloche (3) opposé audit premier sens de rotation, le pourtour de la cloche (3) présente un secteur angulaire (45) de rotation à couple constant pour la première butée d'entraînement (42) sur un
25 débattement angulaire α_4 entre la première extrémité du ressort (12) jusqu'à une deuxième butée de cloche (38, 38', 118').

4) Poulie selon la revendication 3, caractérisée en ce que la deuxième région d'extrémité (14) de ressort est dégagée du secteur angulaire (45) pour permettre le passage de la première butée d'entraînement jusqu'à ladite deuxième
30 butée de cloche (38, 38', 118').

5) Poulie selon une des revendications 1 à 3, caractérisée en ce que la deuxième région d'extrémité (14) du ressort est cintrée vers l'intérieur du ressort (1) et encastrée dans une rainure d'encastrement (320) ménagée dans la cloche (3).

6) Poulie selon la revendication 1, caractérisée en ce que ladite
35 première région d'extrémité (12), ainsi que ladite deuxième région d'extrémité (14) coopèrent alternativement selon ledit sens de rotation relatif avec ladite première butée

d'entraînement (42) pour entraîner le ressort à la fermeture, et en ce que la cloche présente une troisième butée de cloche (38, 38') dont la position angulaire définit une deuxième valeur maximale donnée α_2 pour le débattement de la deuxième région d'extrémité (14) du ressort (1) entraîné à la fermeture par une deuxième face (48) de la première butée d'entraînement (42) opposée à la première face (47).

7) Poulie selon la revendication 6, caractérisée en ce que la cloche (3) présente un secteur angulaire (45) de rotation libre pour la première butée d'entraînement (42) sur un débattement angulaire α_3 entre la première (12) et la deuxième (14) extrémité du ressort (1).

8) Poulie selon la revendication 1, caractérisée en ce que le ressort (1) présente une dite première région d'extrémité (12) coopérant avec ladite première face (47₁) de ladite première butée d'entraînement (42₁) et une dite deuxième région d'extrémité (14) coopérant avec une première face (47₂) d'une deuxième butée d'entraînement (42₂) pour entraîner le ressort (1) dans le sens de la fermeture dans un deuxième sens de rotation opposé au premier sens de rotation, et en ce que la cloche (3) présente une dite troisième butée de cloche (38, 38', 118') dont la position angulaire définit une deuxième valeur maximale donnée α_2 pour le débattement de la deuxième région d'extrémité (14) du ressort (1) entraîné à la fermeture par la deuxième butée d'entraînement (42).

9) Poulie selon la revendication 8, caractérisée en ce que la cloche présente une quatrième (38₁, 38'₁) et une cinquième (37₁, 37'₁) butées de cloche autorisant respectivement un dit débattement angulaire α_1 pour la deuxième butée d'entraînement (42₂) lorsque la première extrémité (12) du ressort (1) est entraînée à la fermeture par la première face (47₁) de la première butée d'entraînement (42₁) et un dit débattement angulaire α_2 pour la première butée d'entraînement (42₁) lorsque la deuxième extrémité (14) du ressort (1) est entraînée à la fermeture par la première face (47₂) de la deuxième butée d'entraînement (42₂).

10) Poulie selon une des revendications 6 à 9, caractérisée en ce que $\alpha_1 \neq \alpha_2$.

11) Poulie selon une des revendications 6 à 9, caractérisée en ce que $\alpha_1 = \alpha_2$.

12) Poulie selon une des revendications précédentes, caractérisée en ce qu'au moins une dite butée de cloche présente une face (37, 38) coopérant avec une dite face (47, 47₁, 47₂, 48) d'une dite butée d'entraînement (42, 42₁, 42₂) pour définir une dite valeur maximale donnée α_1 et/ou α_2 .

13) Poulie selon une des revendications précédentes, caractérisée en ce qu'au moins une dite butée de cloche (37, 38) comporte au moins un élément amortisseur (37', 38').

14) Poulie selon une des revendications précédentes, caractérisée en ce qu'au moins une dite butée de cloche présente une face (118, 118') coopérant avec une dite face (18, 18') d'une région d'extrémité (12, 14) du ressort (1) pour définir une dite valeur maximale donnée α_1 et/ou α_2 .

15) Poulie selon une des revendications précédentes, caractérisée en ce qu'elle comporte un élément de friction (92, 94) introduisant un couple constant entre le premier et le deuxième éléments de transmission de puissance.

16) Poulie selon une des revendications précédentes, caractérisée en ce que la première (12) et/ou la deuxième (14) région d'extrémité est en contact avec ladite face d'appui (32, 34).

17) Poulie selon une des revendications 1 à 15, caractérisée en ce qu'elle comporte une pièce annulaire (9) centrée sur la cloche (3) et qui présente un logement (94) qui reçoit la première région d'extrémité (12) du ressort (1), ce logement (94) ayant au moins une face de contact (92), qui est en contact avec la dite face d'appui (392) de la cloche.

18) Poulie selon la revendication 17, caractérisée en ce que la pièce annulaire (9) est en un matériau non métallique atténuant les bruits dus aux chocs, tel que le polyamide ou le polyuréthane.

19) Poulie selon la revendication 17, caractérisée en ce que la pièce annulaire présente au moins une face de contact revêtue d'un matériau amortisseur de chocs tel qu'un élastomère ou un matériau thermoplastique élastomérique.

20) Poulie selon une des revendications précédentes, caractérisée en ce qu'elle est une poulie d'accessoire automobile et en ce que le premier élément de transmission de puissance comporte une denture (61) pour recevoir la denture d'une courroie de type K et en ce que le deuxième élément de transmission de puissance présente un élément de couplage (52) à un dit accessoire.

21) Poulie selon une des revendications précédentes, caractérisée en ce qu'elle est une poulie de vilebrequin et en ce que le deuxième élément de transmission comporte un élément de couplage à un vilebrequin, et en ce que le premier élément de transmission de puissance comporte une denture (61) pour recevoir la denture d'une courroie de type K.

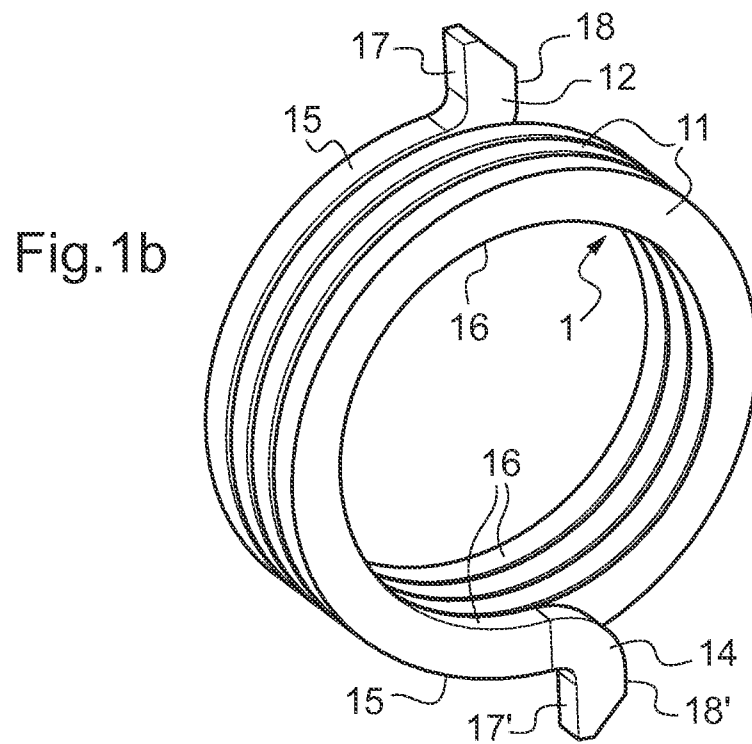
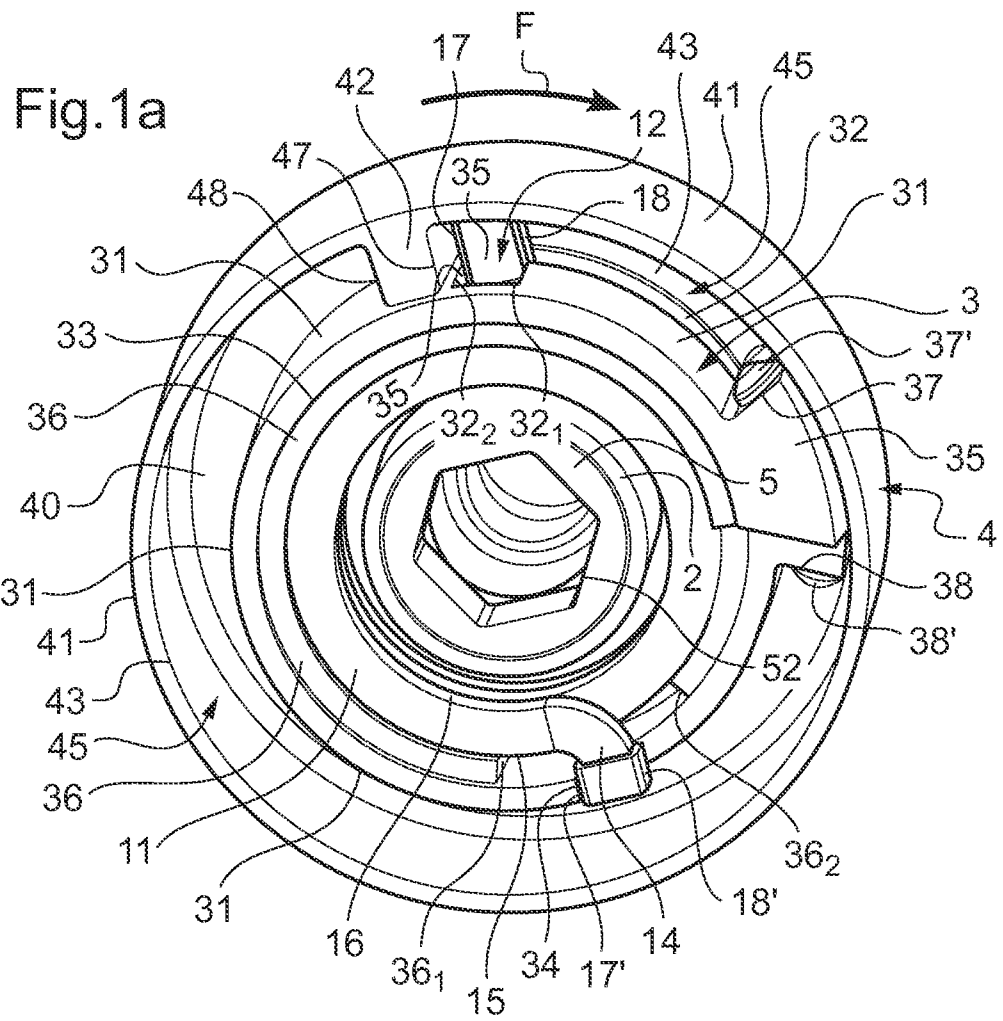


Fig.1c

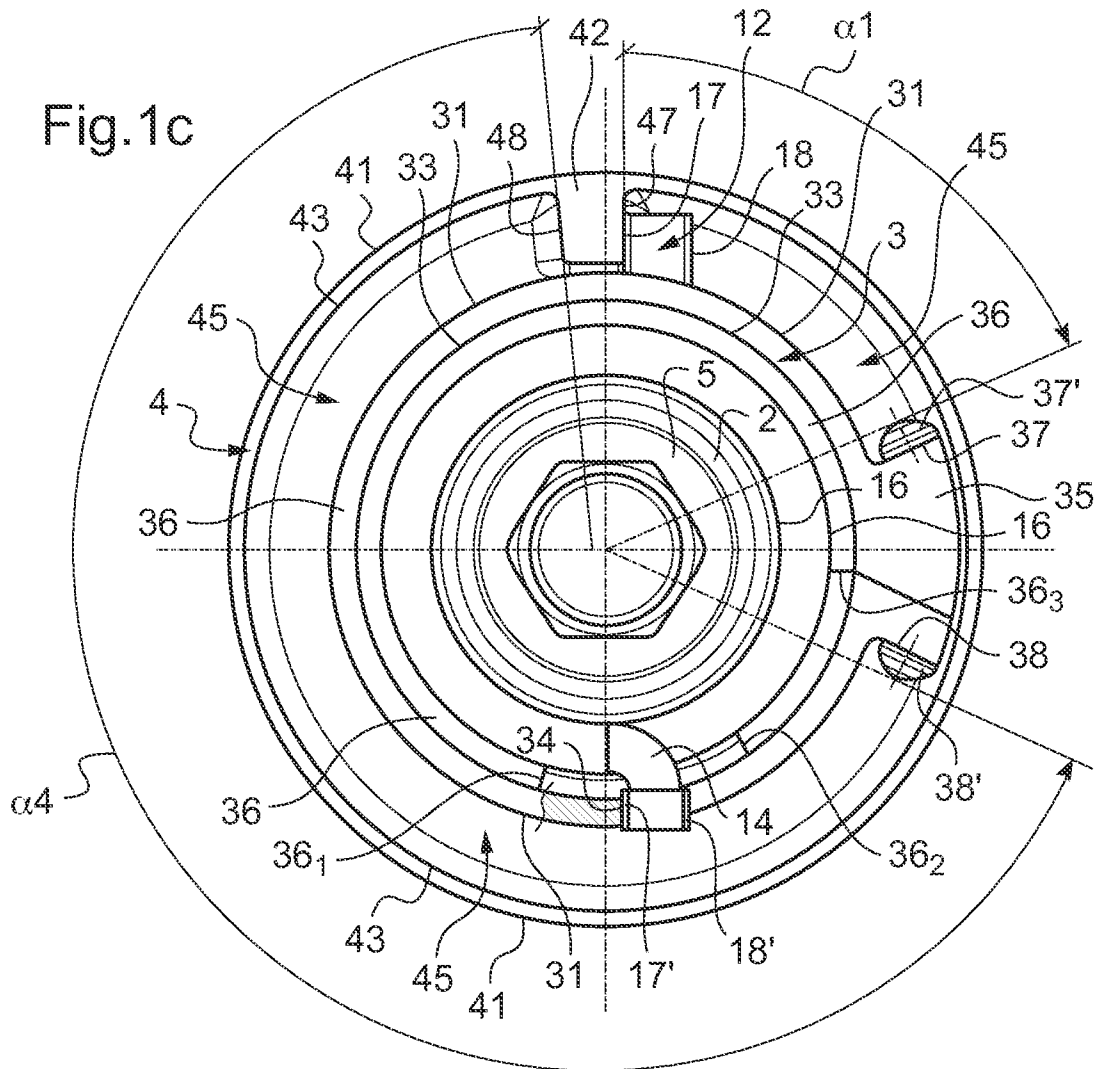
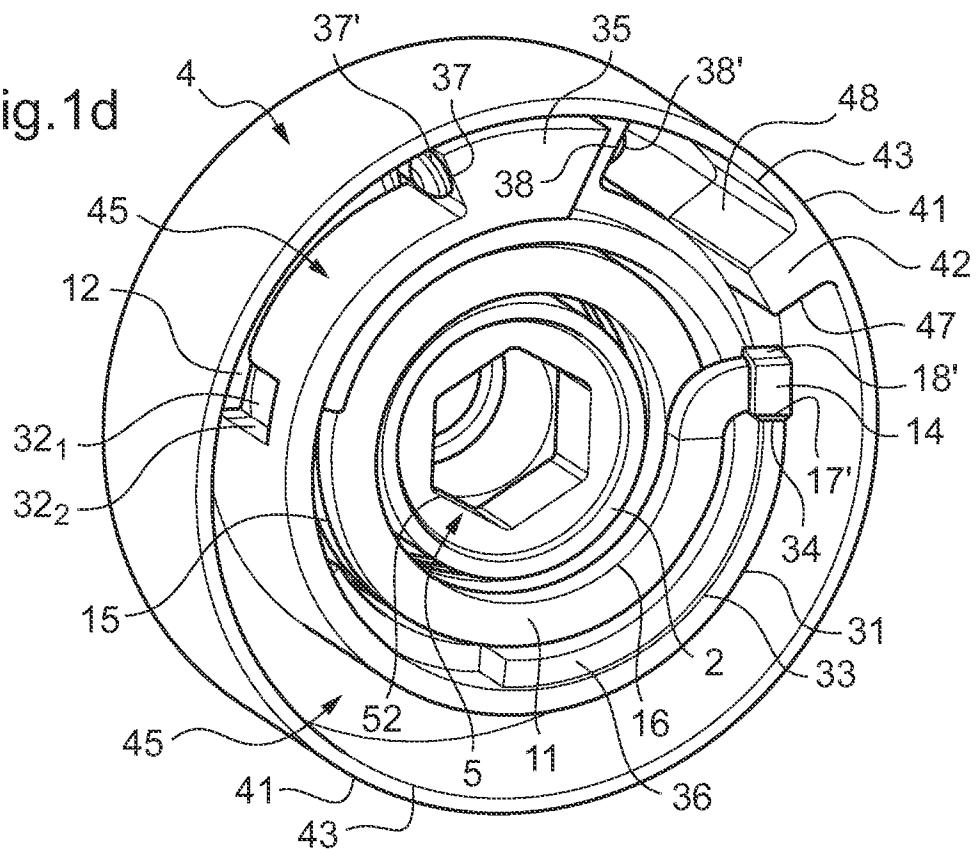
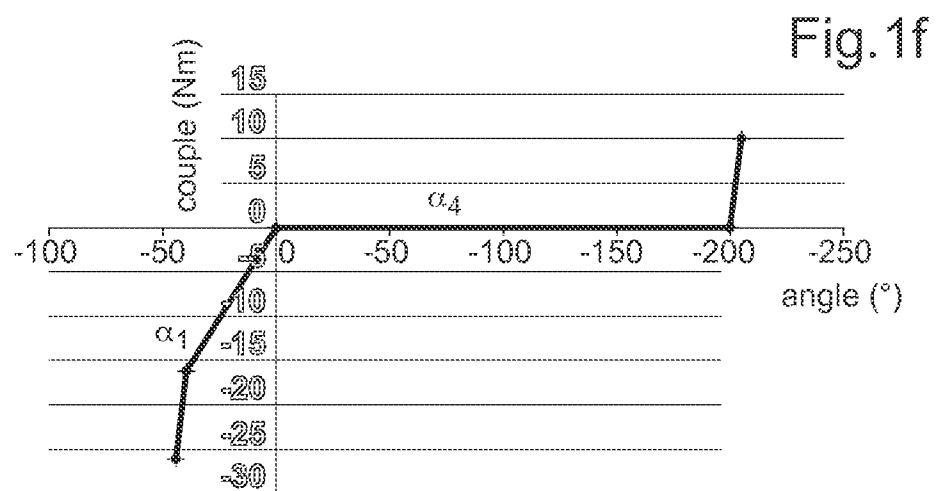
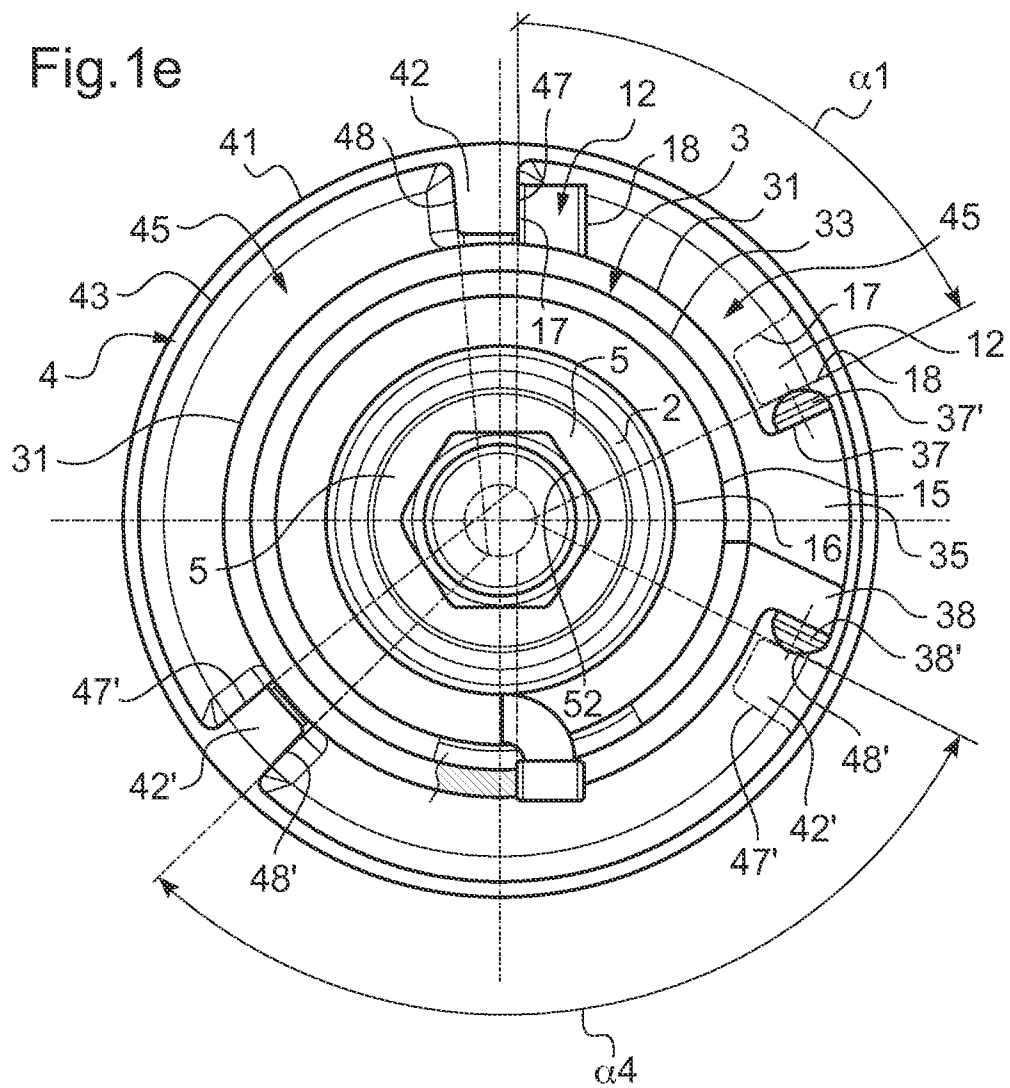


Fig.1d





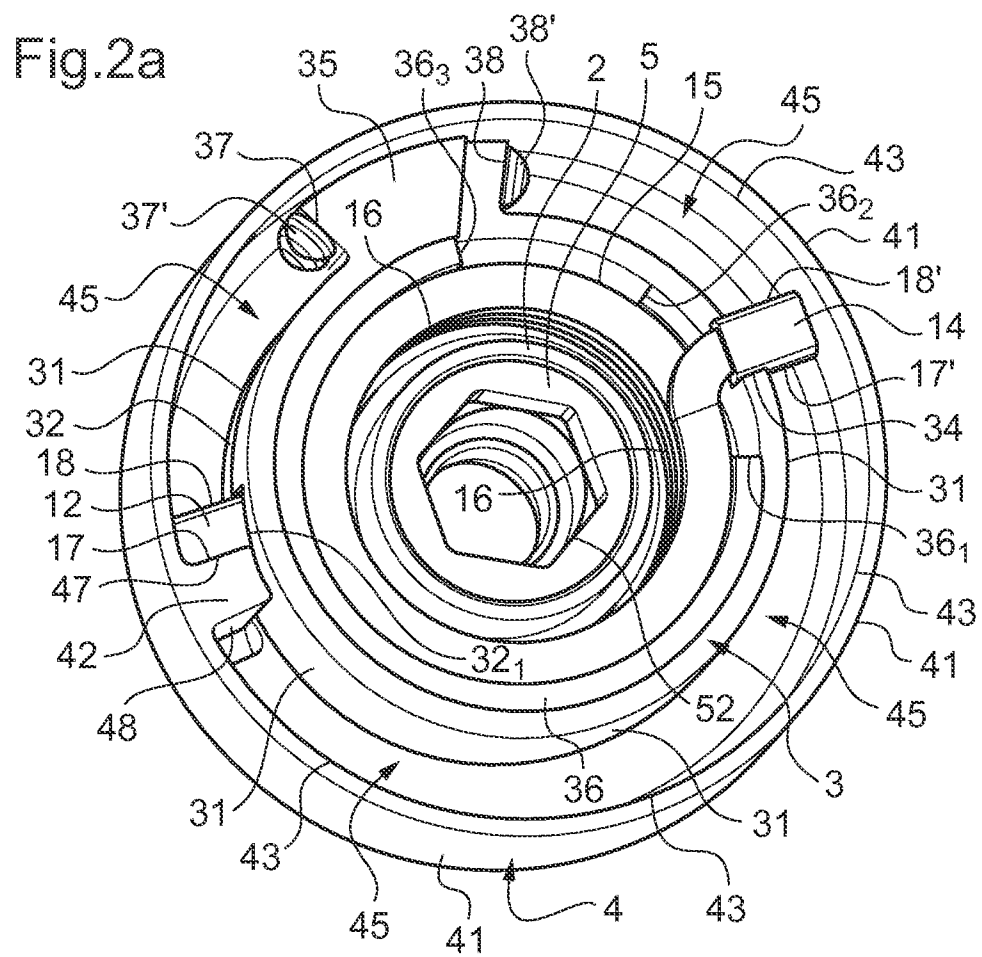
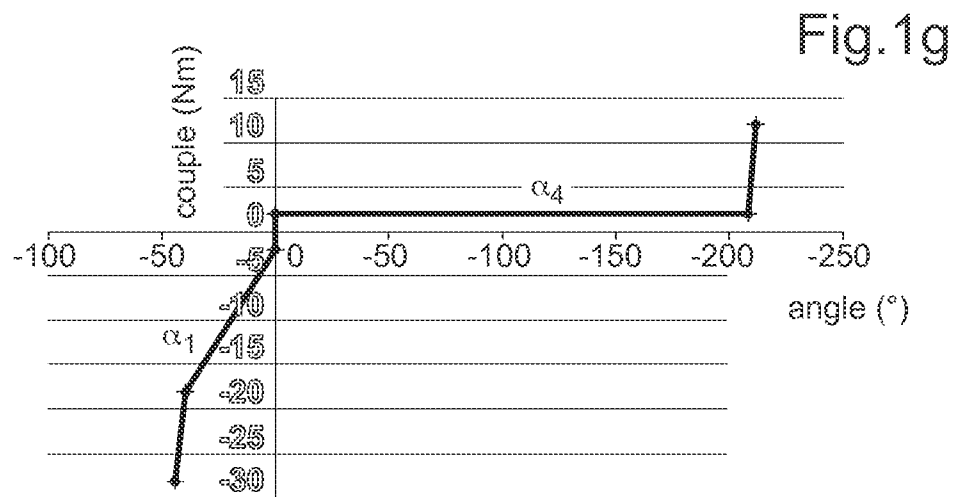
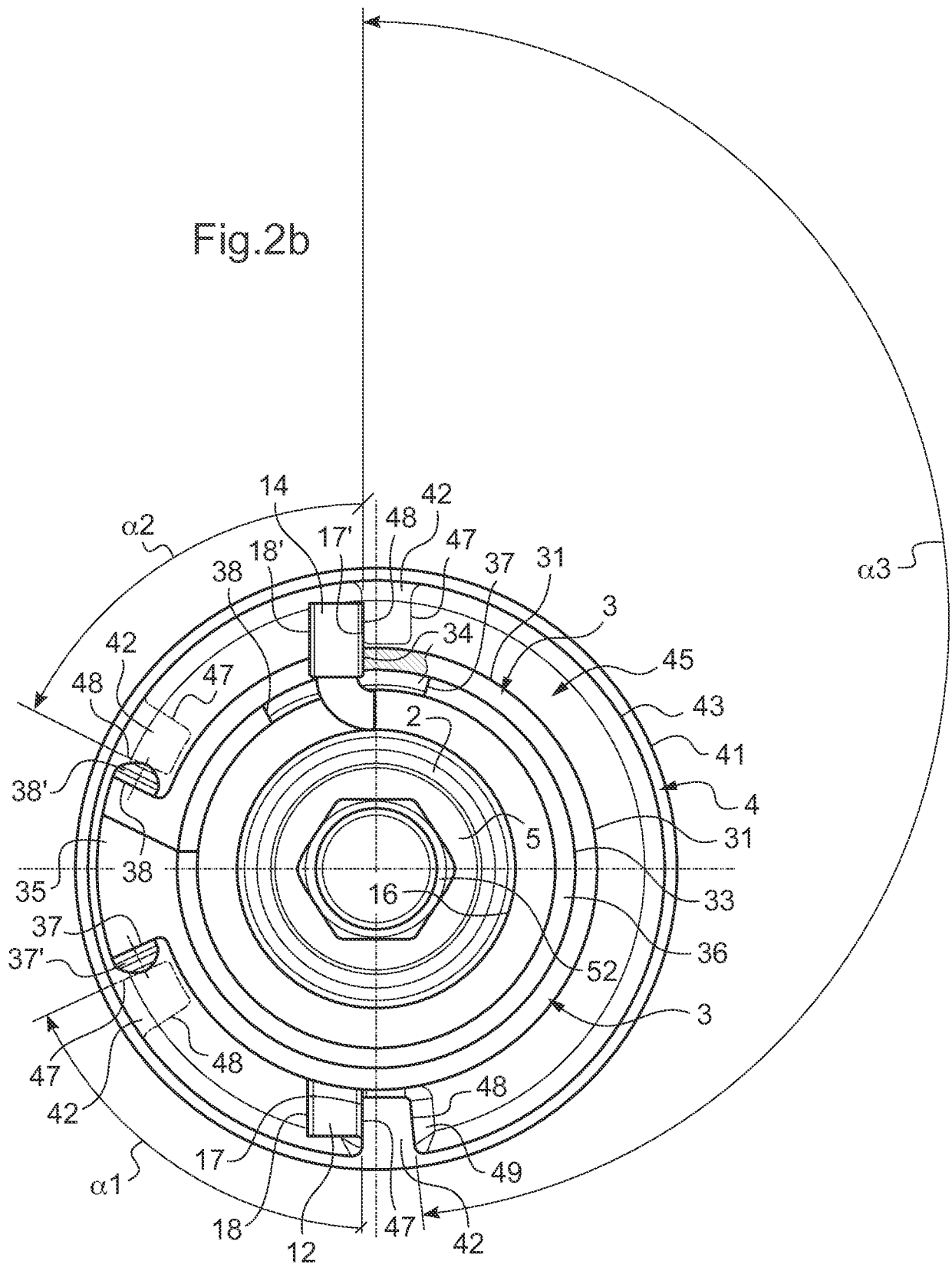


Fig.2b



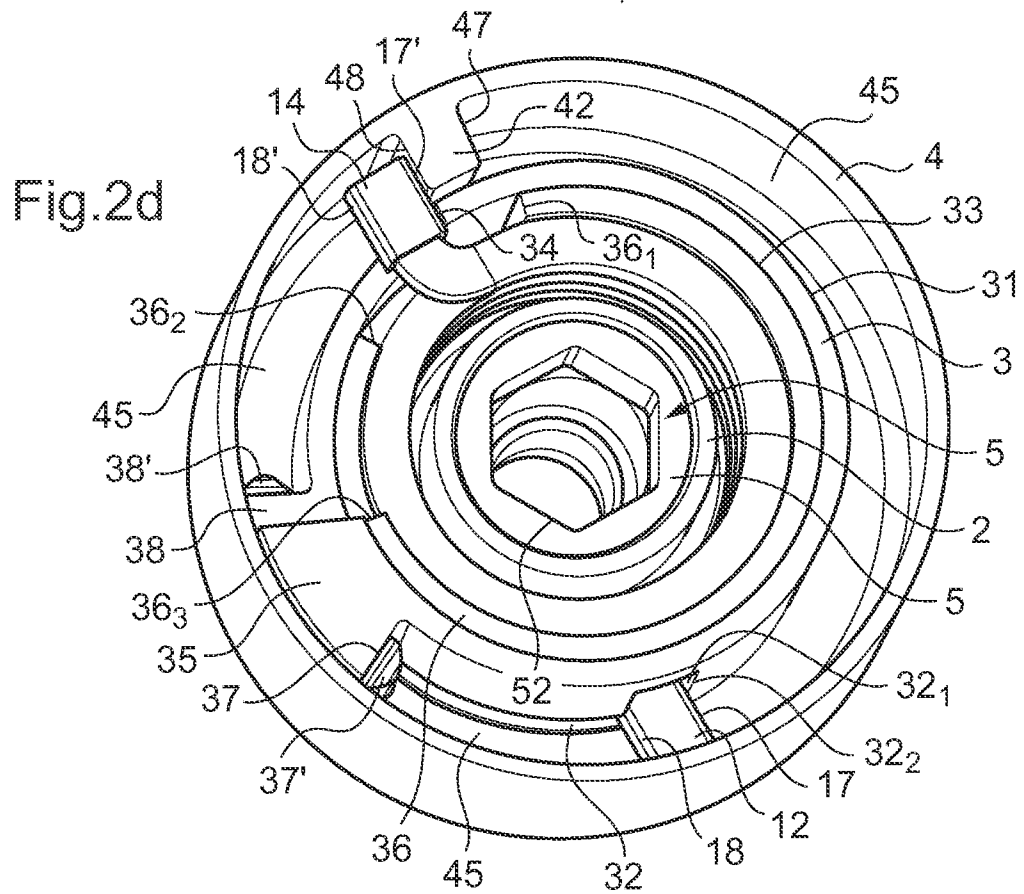
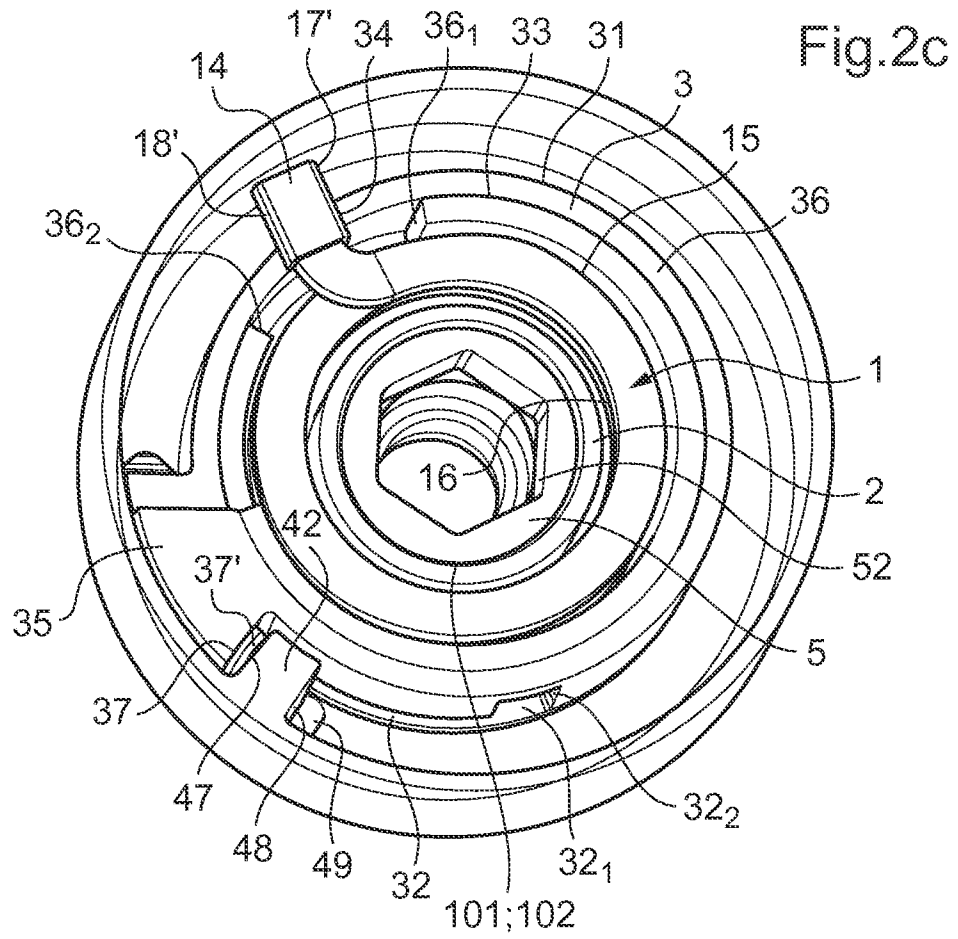
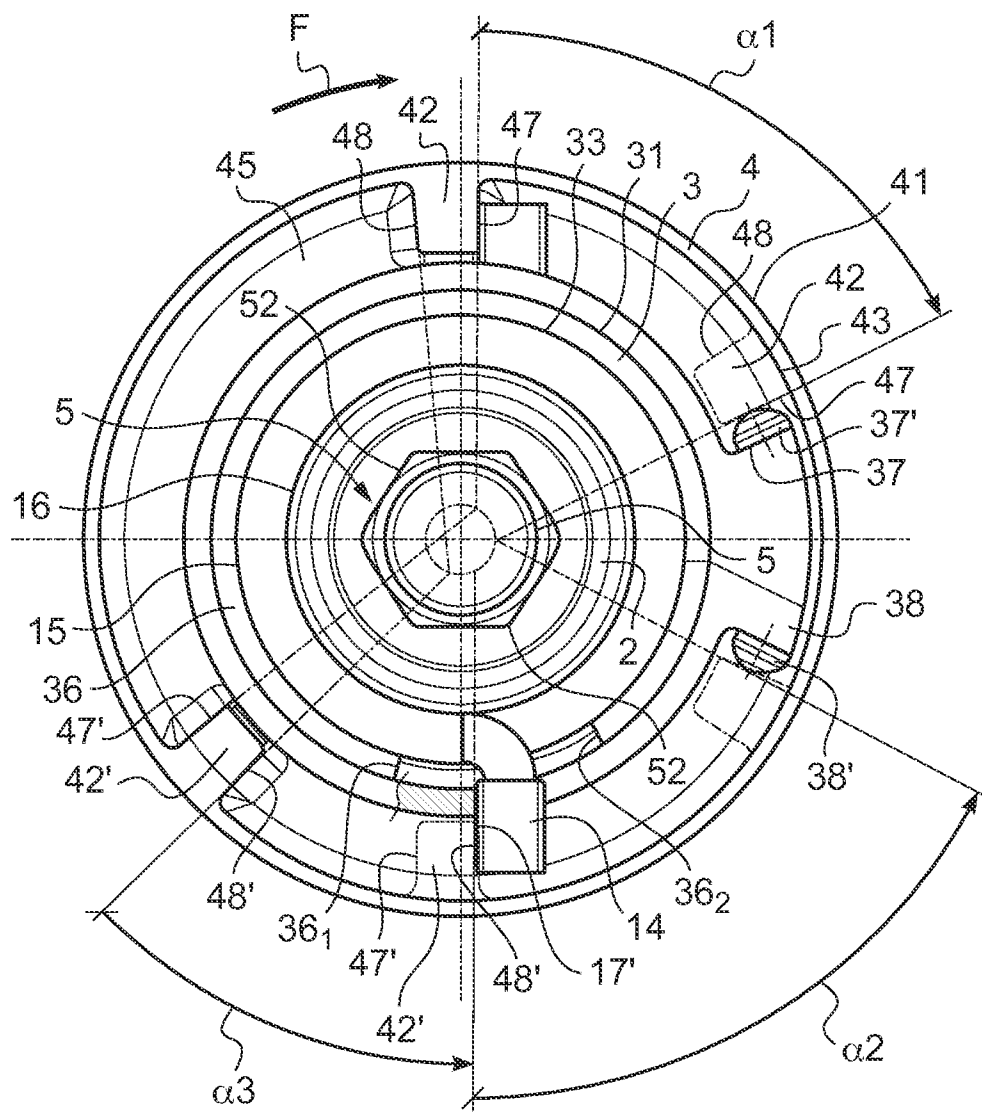


Fig.2e



8/19

Fig.2f

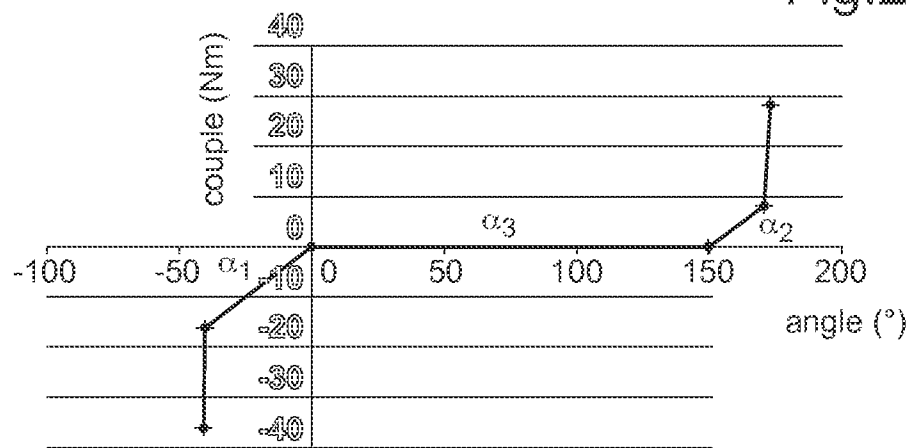


Fig.2g

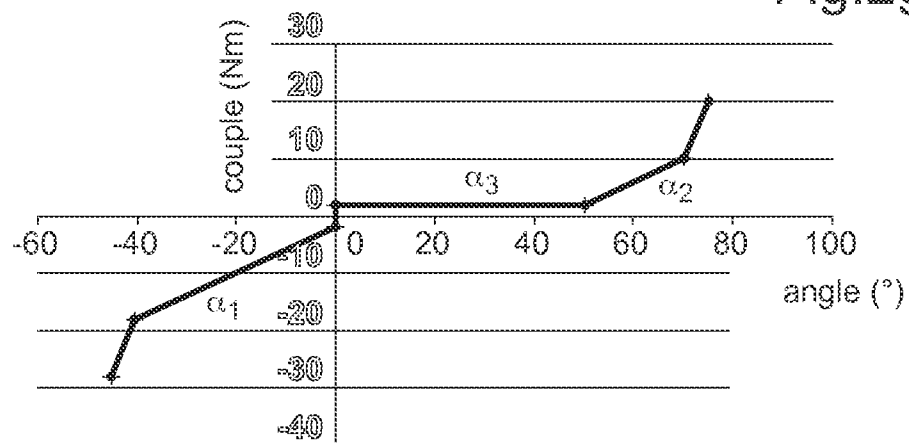
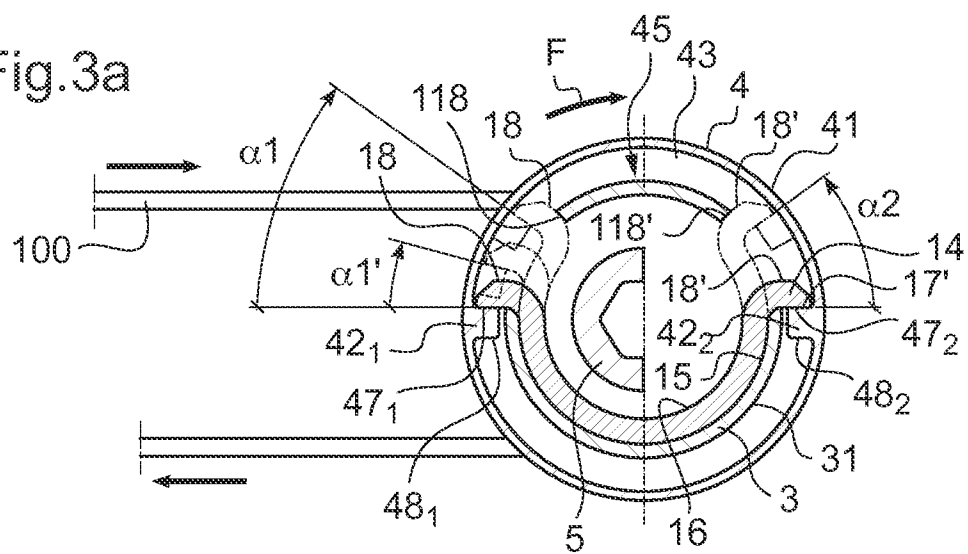


Fig.3a



9/19

Fig.3b

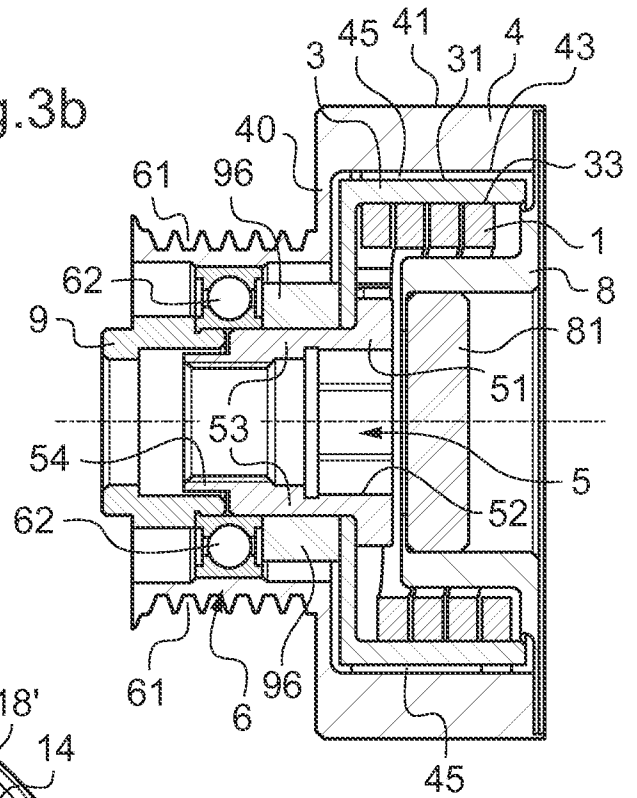


Fig.3c

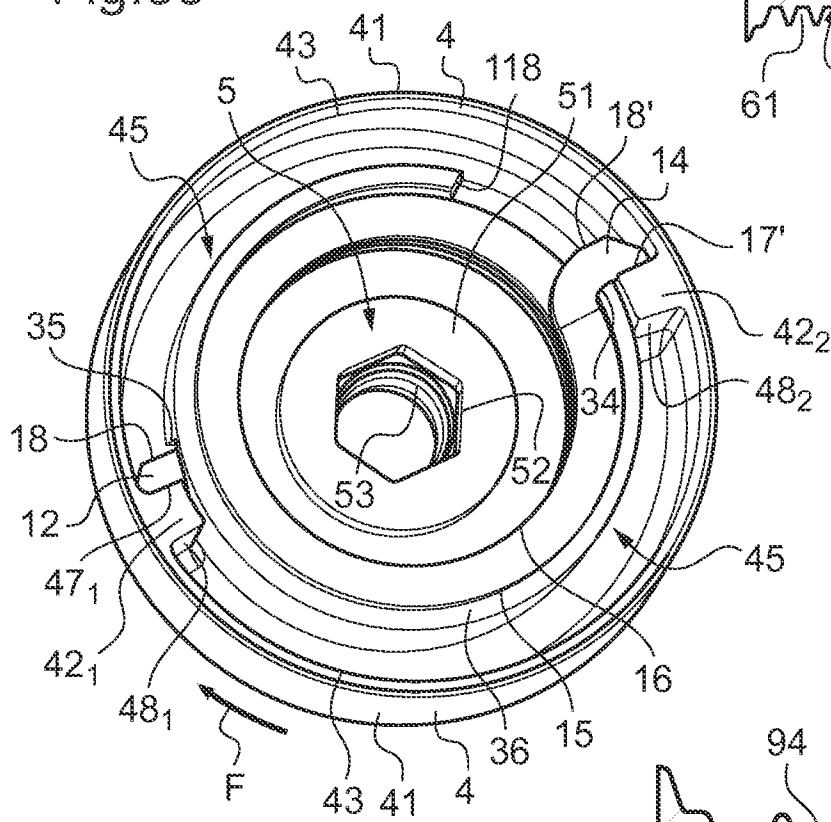
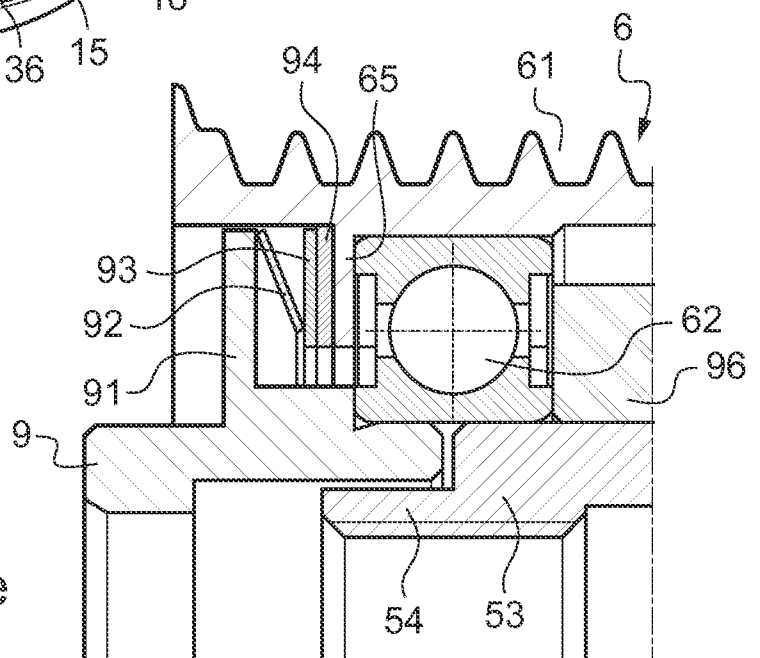


Fig.3e



10/19

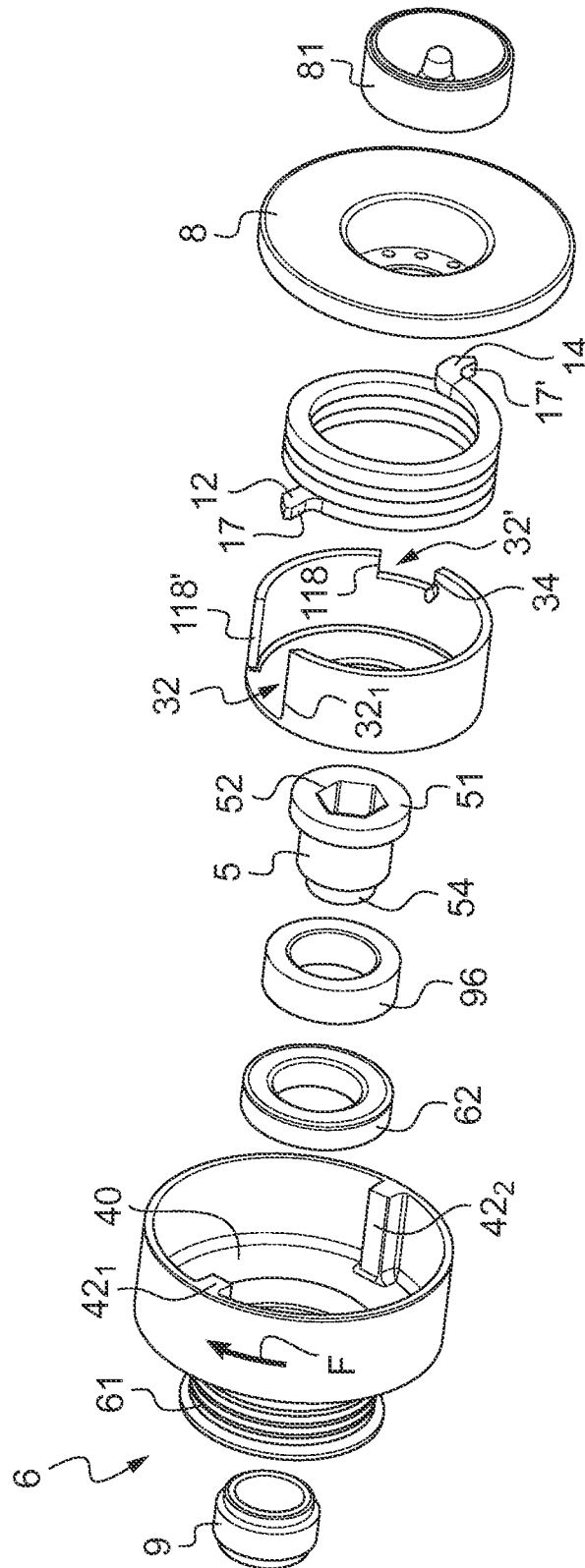
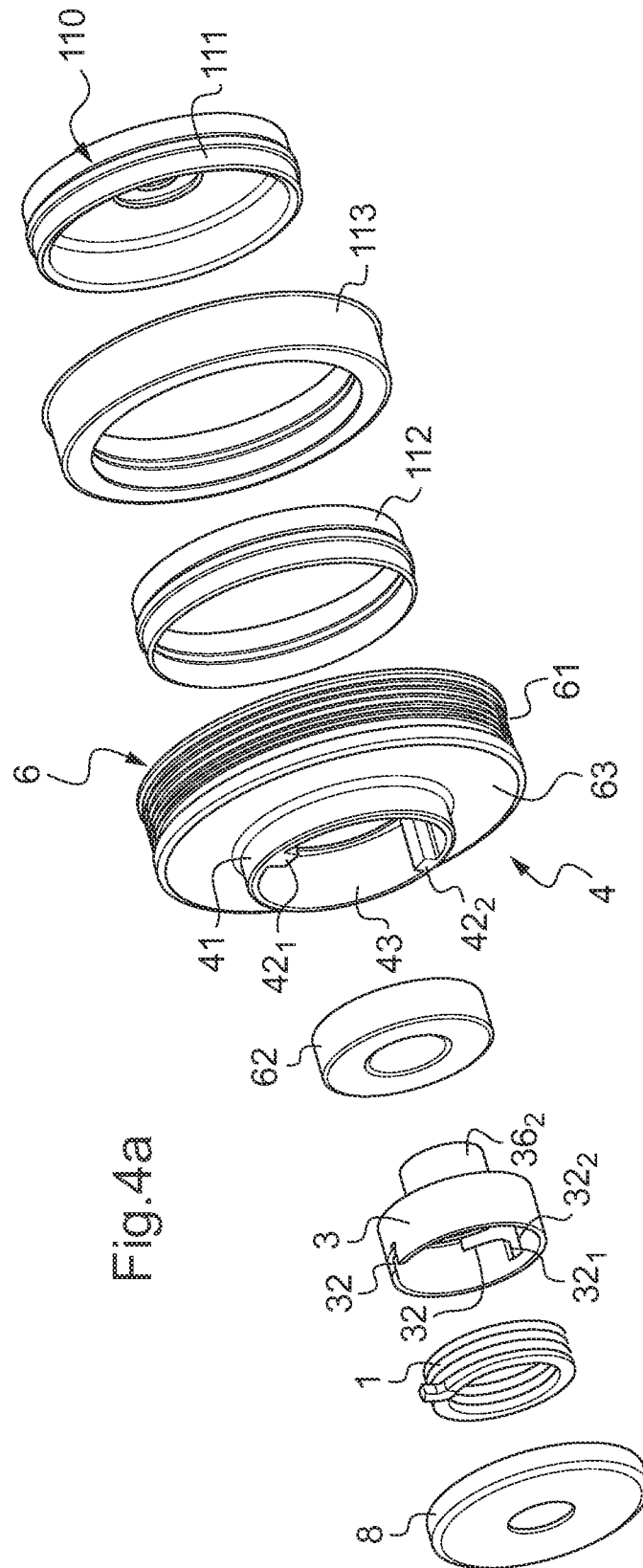


Fig.3d



12/19

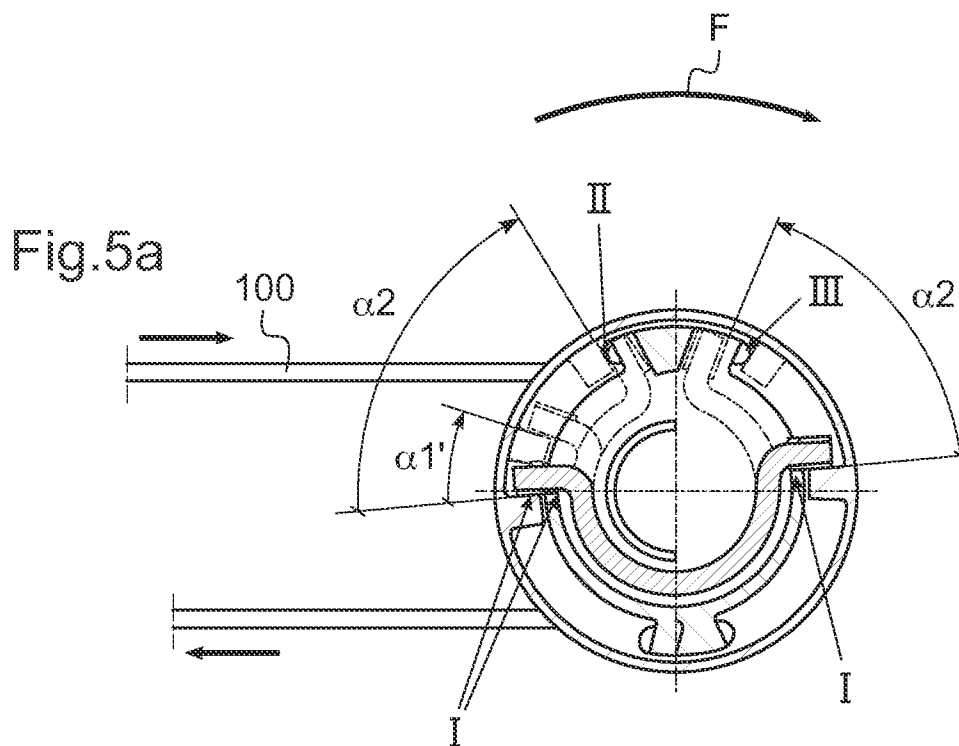
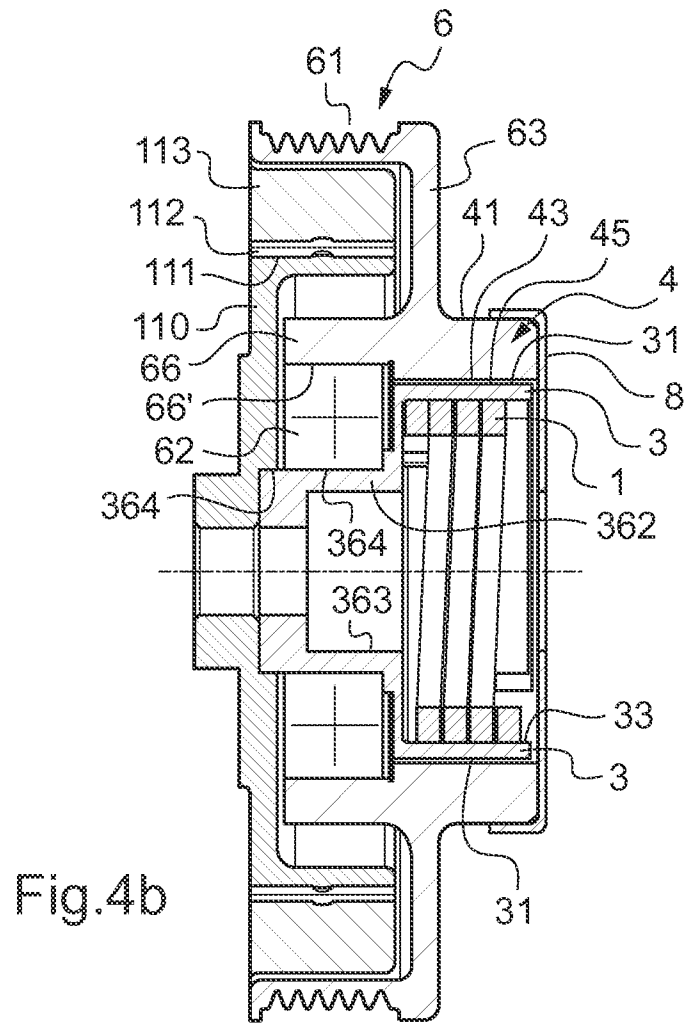


Fig.5b

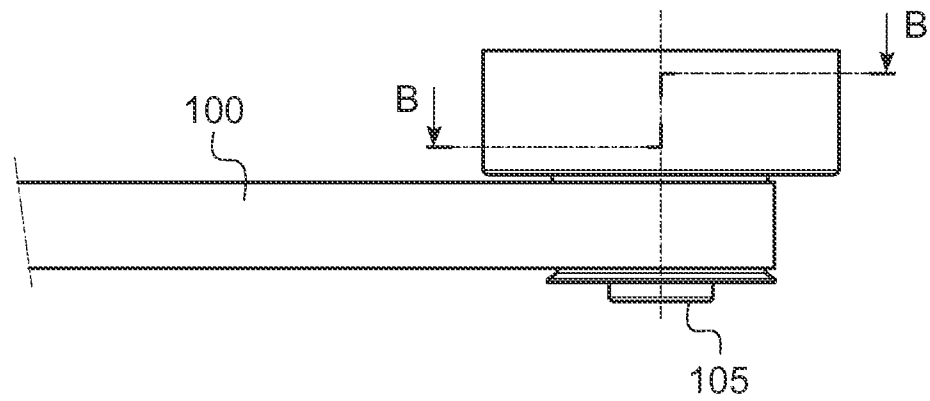
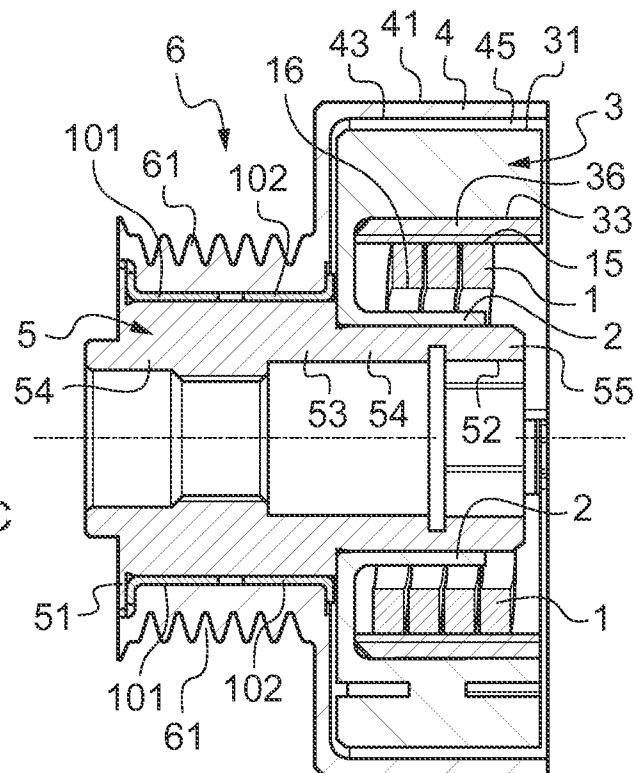


Fig.5c



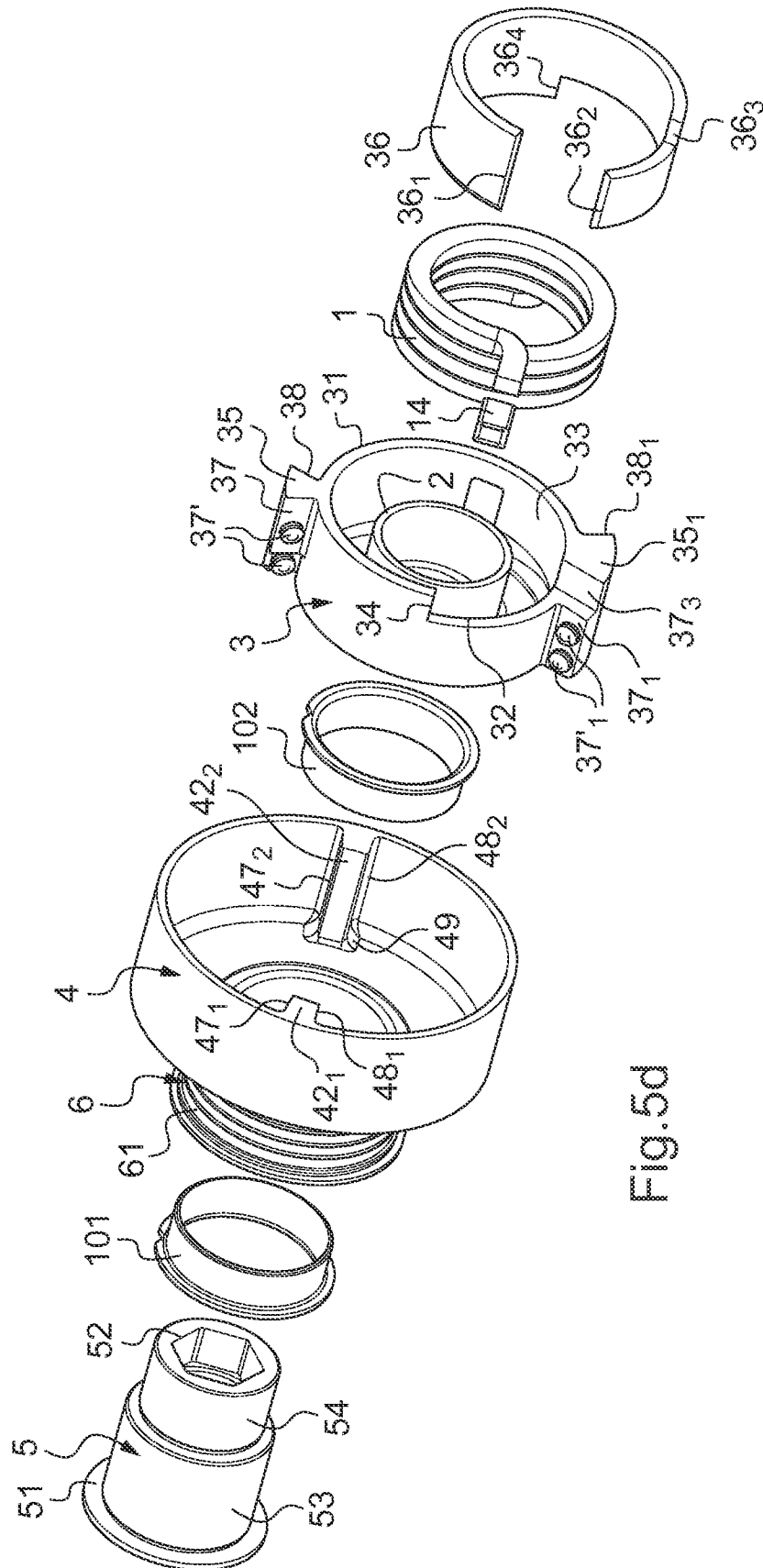


Fig.5d

Fig. 5e

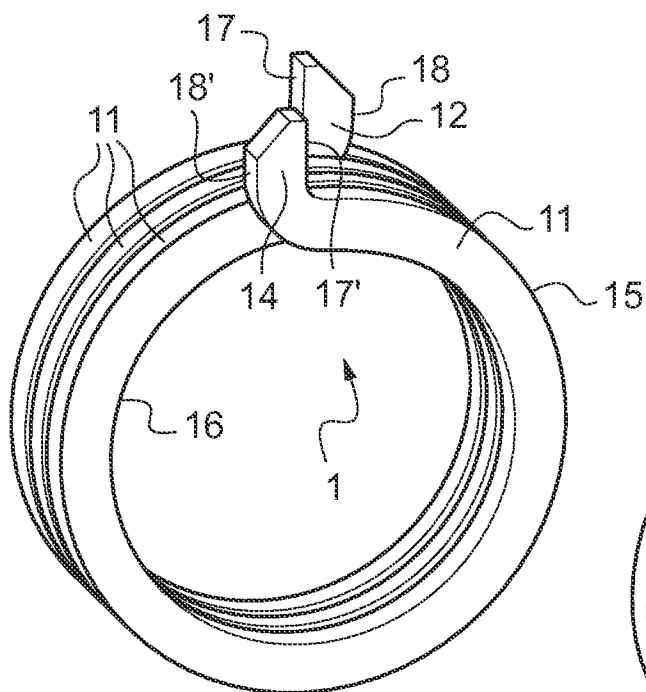
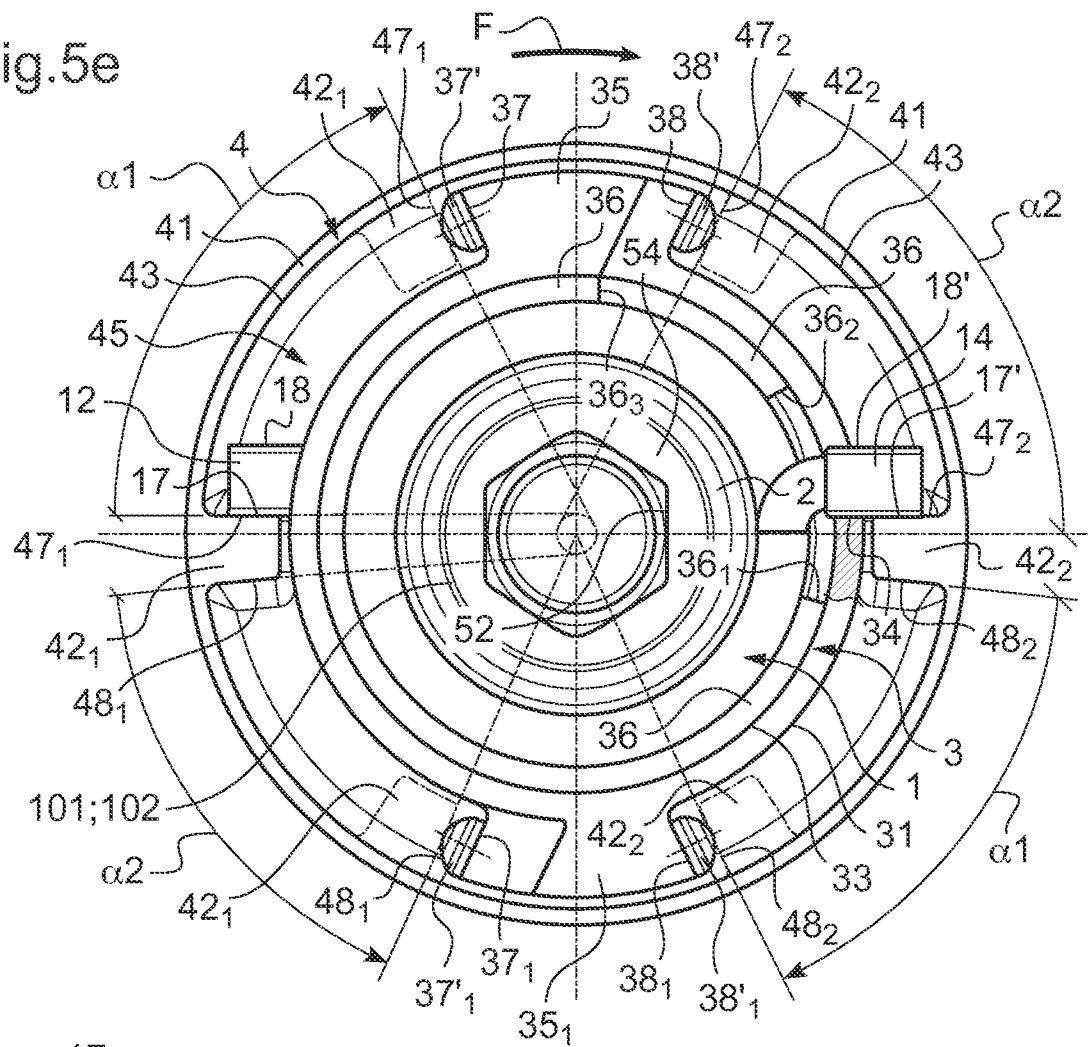


Fig. 6a

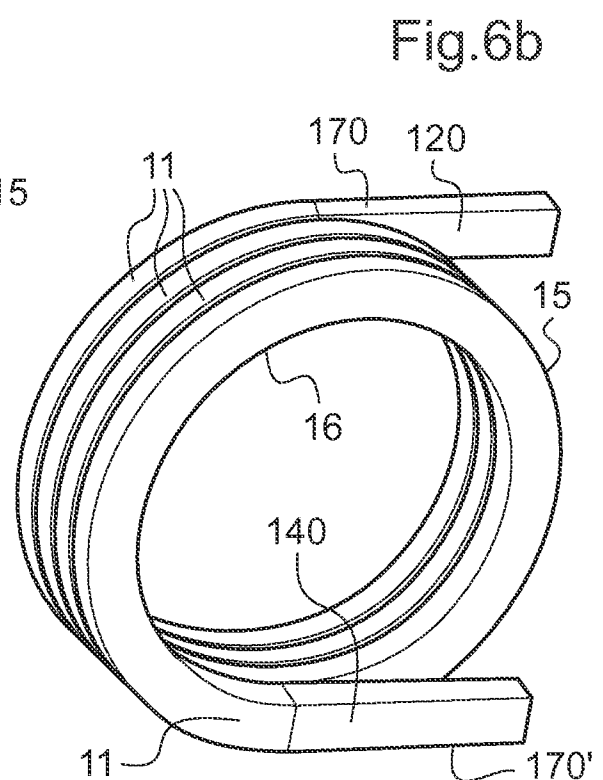


Fig.6b

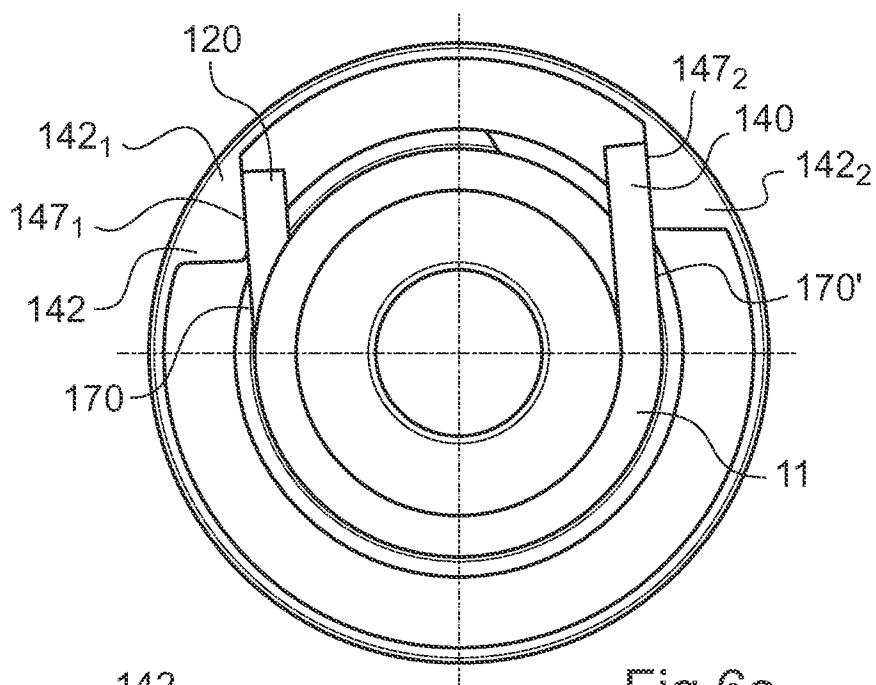


Fig. 6d

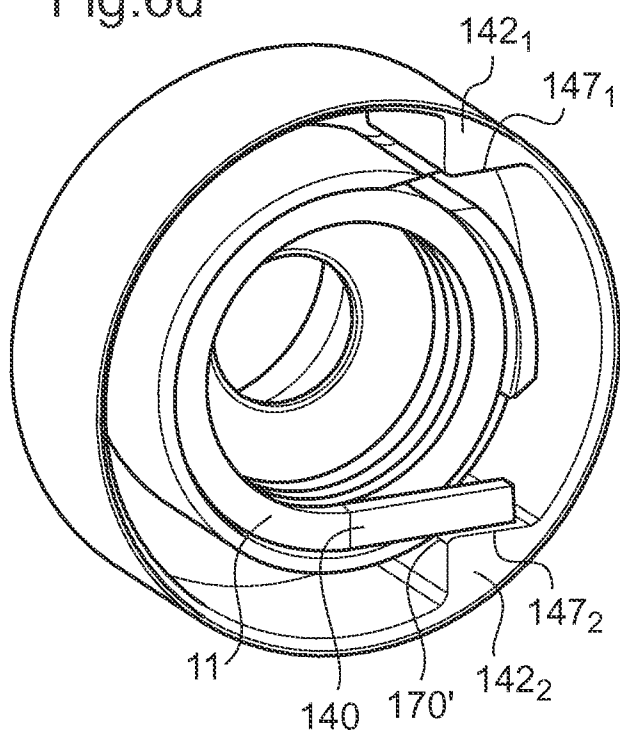


Fig. 6c

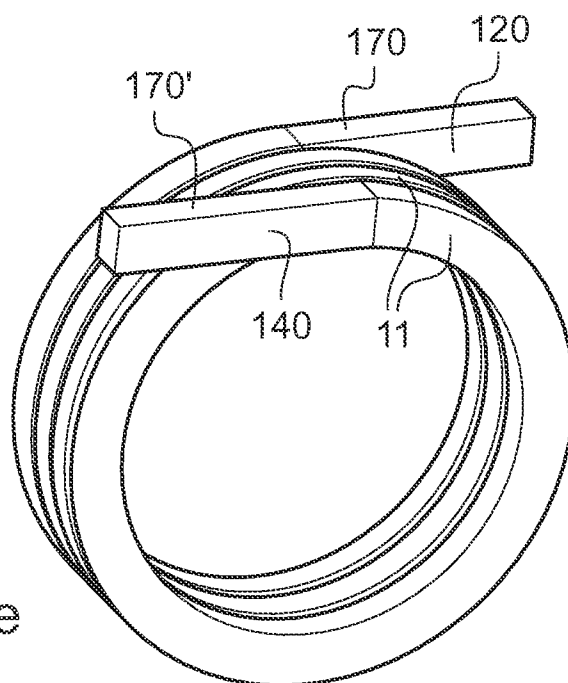
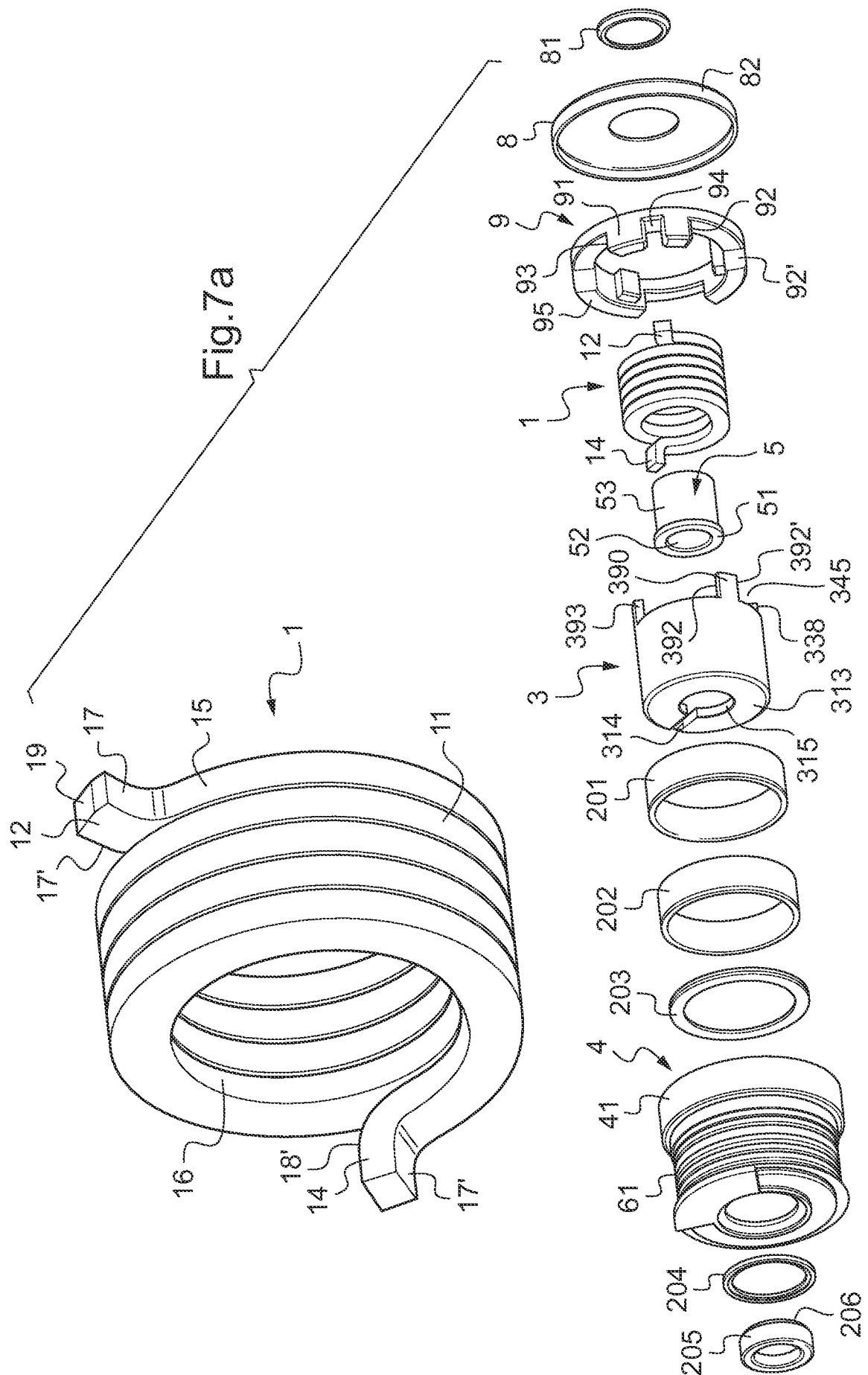
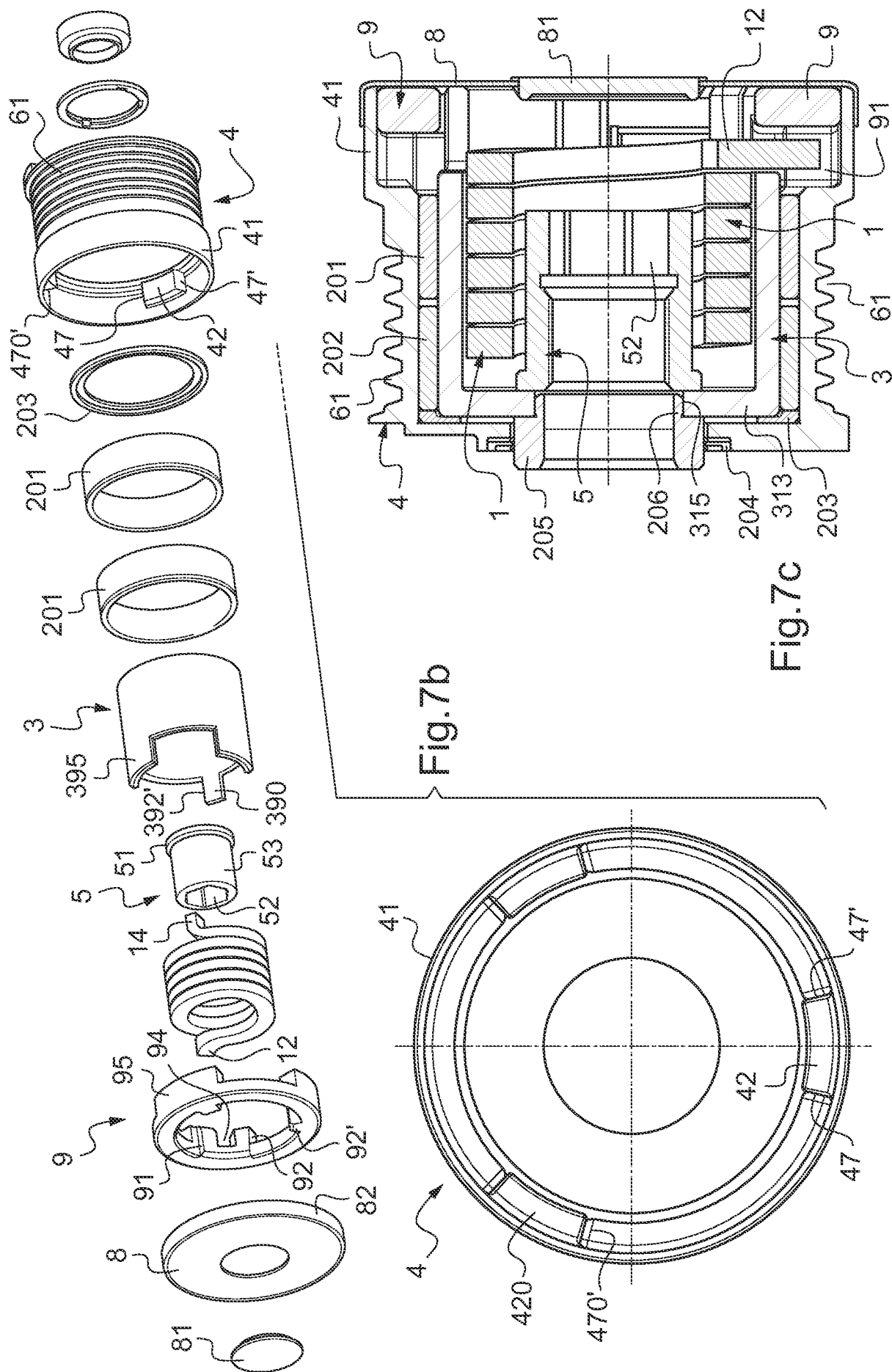
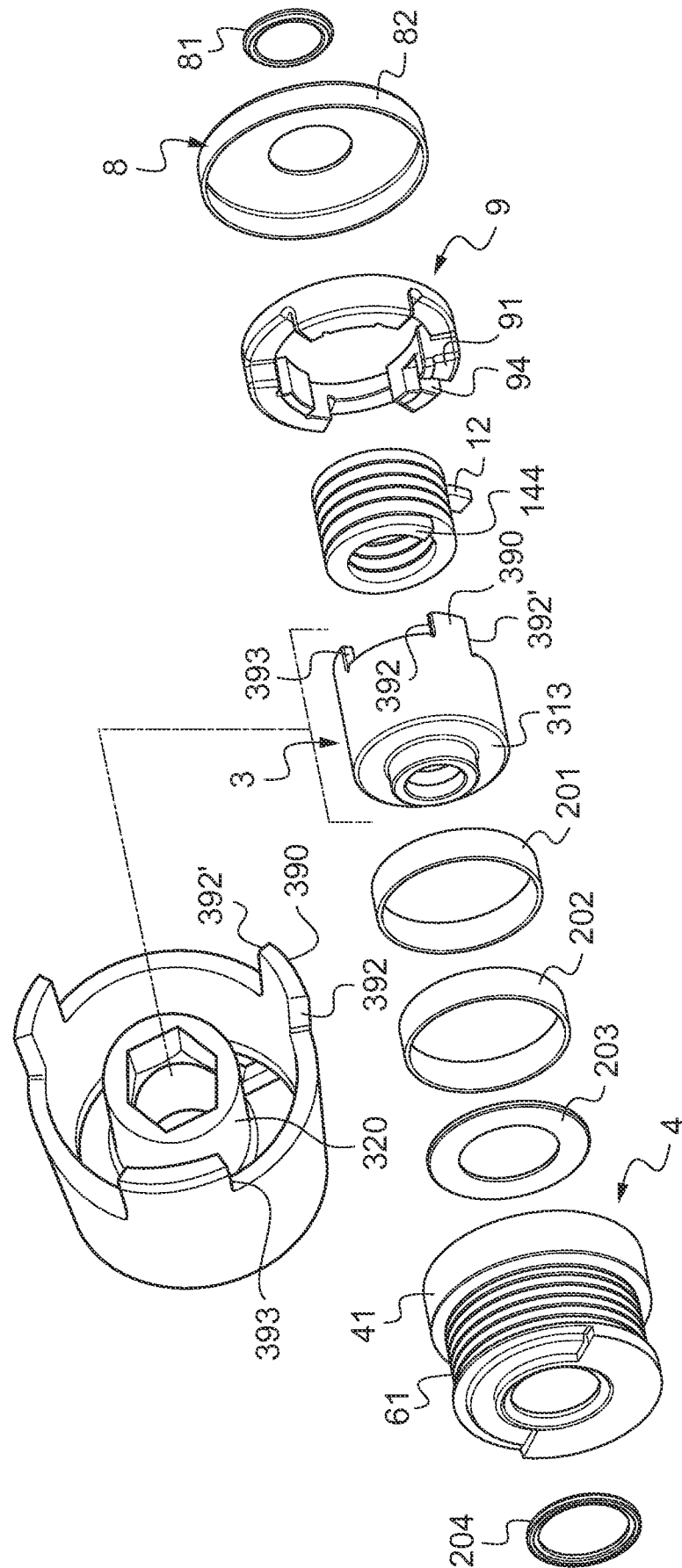


Fig. 6e







INTERNATIONAL SEARCH REPORT

International application No

PCT/IB2011/051882

A. CLASSIFICATION OF SUBJECT MATTER

INV. F16H55/36 F16F15/12
ADD.

According to International Patent Classification (IPC) or to both national classification and IPC

B. FIELDS SEARCHED

Minimum documentation searched (classification system followed by classification symbols)

F16H F16F

Documentation searched other than minimum documentation to the extent that such documents are included in the fields searched

Electronic data base consulted during the international search (name of data base and, where practical, search terms used)

EPO-Internal

C. DOCUMENTS CONSIDERED TO BE RELEVANT

Category*	Citation of document, with indication, where appropriate, of the relevant passages	Relevant to claim No.
A	US 2008/108442 A1 (JANSEN CHRISTIAN [CA] ET AL) 8 May 2008 (2008-05-08) cited in the application paragraph [0027] - paragraph [0029]; figures 2,3,5-8	1-21
A	US 2006/264280 A1 (DELL JAMES W [CA] ET AL) 23 November 2006 (2006-11-23) cited in the application the whole document	1-21



Further documents are listed in the continuation of Box C.



See patent family annex.

* Special categories of cited documents :

"A" document defining the general state of the art which is not considered to be of particular relevance

"E" earlier document but published on or after the international filing date

"L" document which may throw doubts on priority claim(s) or which is cited to establish the publication date of another citation or other special reason (as specified)

"O" document referring to an oral disclosure, use, exhibition or other means

"P" document published prior to the international filing date but later than the priority date claimed

"T" later document published after the international filing date or priority date and not in conflict with the application but cited to understand the principle or theory underlying the invention

"X" document of particular relevance; the claimed invention cannot be considered novel or cannot be considered to involve an inventive step when the document is taken alone

"Y" document of particular relevance; the claimed invention cannot be considered to involve an inventive step when the document is combined with one or more other such documents, such combination being obvious to a person skilled in the art.

"&" document member of the same patent family

Date of the actual completion of the international search

28 June 2011

Date of mailing of the international search report

04/07/2011

Name and mailing address of the ISA/

European Patent Office, P.B. 5818 Patentlaan 2
NL - 2280 HV Rijswijk
Tel. (+31-70) 340-2040,
Fax: (+31-70) 340-3016

Authorized officer

Revilla, Xavier

INTERNATIONAL SEARCH REPORT

Information on patent family members

International application No

PCT/IB2011/051882

Patent document cited in search report	Publication date	Patent family member(s)	Publication date
US 2008108442 A1	08-05-2008	BR PI0417395 A	17-04-2007
		CA 2547383 A1	23-06-2005
		WO 2005057037 A1	23-06-2005
		CN 1890479 A	03-01-2007
		EP 1692409 A1	23-08-2006
		JP 2007517168 A	28-06-2007
		KR 20060130065 A	18-12-2006
		US 2010178990 A1	15-07-2010

US 2006264280 A1	23-11-2006	US 2004014540 A1	22-01-2004

RAPPORT DE RECHERCHE INTERNATIONALE

Demande internationale n°

PCT/IB2011/051882

A. CLASSEMENT DE L'OBJET DE LA DEMANDE
INV. F16H55/36 F16F15/12
ADD.

Selon la classification internationale des brevets (CIB) ou à la fois selon la classification nationale et la CIB

B. DOMAINES SUR LESQUELS LA RECHERCHE A PORTE

Documentation minimale consultée (système de classification suivi des symboles de classement)
F16H F16F

Documentation consultée autre que la documentation minimale dans la mesure où ces documents relèvent des domaines sur lesquels a porté la recherche

Base de données électronique consultée au cours de la recherche internationale (nom de la base de données, et si cela est réalisable, termes de recherche utilisés)
EPO-Internal

C. DOCUMENTS CONSIDERES COMME PERTINENTS

Catégorie*	Identification des documents cités, avec, le cas échéant, l'indication des passages pertinents	no. des revendications visées
A	US 2008/108442 A1 (JANSEN CHRISTIAN [CA] ET AL) 8 mai 2008 (2008-05-08) cité dans la demande alinéa [0027] - alinéa [0029]; figures 2,3,5-8	1-21
A	----- US 2006/264280 A1 (DELL JAMES W [CA] ET AL) 23 novembre 2006 (2006-11-23) cité dans la demande le document en entier -----	1-21



Voir la suite du cadre C pour la fin de la liste des documents



Les documents de familles de brevets sont indiqués en annexe

* Catégories spéciales de documents cités:

"A" document définissant l'état général de la technique, non considéré comme particulièrement pertinent

"E" document antérieur, mais publié à la date de dépôt international ou après cette date

"L" document pouvant jeter un doute sur une revendication de priorité ou cité pour déterminer la date de publication d'une autre citation ou pour une raison spéciale (telle qu'indiquée)

"O" document se référant à une divulgation orale, à un usage, à une exposition ou tous autres moyens

"P" document publié avant la date de dépôt international, mais postérieurement à la date de priorité revendiquée

"T" document ultérieur publié après la date de dépôt international ou la date de priorité et n'appartenant pas à l'état de la technique pertinent, mais cité pour comprendre le principe ou la théorie constituant la base de l'invention

"X" document particulièrement pertinent; l'invention revendiquée ne peut être considérée comme nouvelle ou comme impliquant une activité inventive par rapport au document considéré isolément

"Y" document particulièrement pertinent; l'invention revendiquée ne peut être considérée comme impliquant une activité inventive lorsque le document est associé à un ou plusieurs autres documents de même nature, cette combinaison étant évidente pour une personne du métier

"&" document qui fait partie de la même famille de brevets

Date à laquelle la recherche internationale a été effectivement achevée

28 juin 2011

Date d'expédition du présent rapport de recherche internationale

04/07/2011

Nom et adresse postale de l'administration chargée de la recherche internationale

Office Européen des Brevets, P.B. 5818 Patentlaan 2
NL - 2280 HV Rijswijk
Tel. (+31-70) 340-2040,
Fax: (+31-70) 340-3016

Fonctionnaire autorisé

Revilla, Xavier

RAPPORT DE RECHERCHE INTERNATIONALE

Renseignements relatifs aux membres de familles de brevets

Demande internationale n°

PCT/IB2011/051882

Document brevet cité au rapport de recherche	Date de publication	Membre(s) de la famille de brevet(s)	Date de publication
US 2008108442 A1	08-05-2008	BR PI0417395 A	17-04-2007
		CA 2547383 A1	23-06-2005
		WO 2005057037 A1	23-06-2005
		CN 1890479 A	03-01-2007
		EP 1692409 A1	23-08-2006
		JP 2007517168 A	28-06-2007
		KR 20060130065 A	18-12-2006
		US 2010178990 A1	15-07-2010

US 2006264280 A1	23-11-2006	US 2004014540 A1	22-01-2004
