

(19)



Europäisches Patentamt

European Patent Office

Office européen des brevets



(11)

EP 1 103 677 B1

(12)

EUROPÄISCHE PATENTSCHRIFT

(45) Veröffentlichungstag und Bekanntmachung des
Hinweises auf die Patenterteilung:
14.01.2004 Patentblatt 2004/03

(51) Int Cl.7: **E05B 15/02**, E05B 47/00,
E05B 65/12

(21) Anmeldenummer: **00124014.2**

(22) Anmeldetag: **04.11.2000**

(54) **Kraftfahrzeugtürverschluss**

Motor vehicle door lock

Serrure de porte pour véhicule

(84) Benannte Vertragsstaaten:
**AT BE CH CY DE DK ES FI FR GB GR IE IT LI LU
MC NL PT SE TR**

(30) Priorität: **26.11.1999 DE 19957061**

(43) Veröffentlichungstag der Anmeldung:
30.05.2001 Patentblatt 2001/22

(73) Patentinhaber: **Kiekert Aktiengesellschaft
42579 Heiligenhaus (DE)**

(72) Erfinder:
• **Menke, Johannes-Theodor, Dipl.-Ing.
42551 Velbert (DE)**

• **Nass, Ulrich, Dr.-Ing.
45476 Mülheim (DE)**

(74) Vertreter: **Nunnenkamp, Jörg, Dr. et al
Patentanwälte,
Andrejewski, Honke & Sozien,
Postfach 10 02 54
45127 Essen (DE)**

(56) Entgegenhaltungen:
**WO-A-89/02964 DE-A- 4 210 893
US-A- 4 707 007 US-A- 4 982 984
US-A- 5 273 325 US-A- 5 746 459
US-A- 5 755 468 US-A- 5 938 254**

EP 1 103 677 B1

Anmerkung: Innerhalb von neun Monaten nach der Bekanntmachung des Hinweises auf die Erteilung des europäischen Patents kann jedermann beim Europäischen Patentamt gegen das erteilte europäische Patent Einspruch einlegen. Der Einspruch ist schriftlich einzureichen und zu begründen. Er gilt erst als eingelegt, wenn die Einspruchsgebühr entrichtet worden ist. (Art. 99(1) Europäisches Patentübereinkommen).

Beschreibung

[0001] Die Erfindung betrifft einen Kraftfahrzeugtürverschluss gemäss dem Oberbegriff des Anspruchs 1, wobei der Schließbolzen beim Verstellen von einer Vorschließstellung in eine Hauptschließstellung einen vorgegebenen Drehwinkel überstreicht.

[0002] Der Antrieb für den Schließbolzen dient in bekannter Weise dazu, eine zum betreffenden Kraftfahrzeugtürverschluss gehörige Kraftfahrzeugtür von ihrer Vorschließstellung in die Hauptschließstellung zu überführen. Die Vorschließstellung wird allgemein durch manuelles Schließen der Kraftfahrzeugtür eingenommen, wobei gleichzeitig der exzentrische Schließbolzen von einer obligatorischen Drehfalle hintergriffen wird. Gleichzeitig fällt eine Sperrklinke ein. Der exzentrische Schließbolzen sorgt nun in Verbindung mit dem Antrieb dafür, dass die Tür in ihre Endposition - die Hauptschließstellung - bewegt wird. Da die Drehfalle den vorgenannten Schließbolzen hintergreift, führt eine Drehung des Schließbolzens um seine exzentrische Achse dazu, dass die zugehörige Kraftfahrzeugtür beispielsweise gegen den Widerstand von Dichtungselementen in ihre Endposition verlagert wird (vgl. WO 8902964, DE 298 12 177U, EP 0 467 057 sowie DE 42 10 893).

[0003] Dabei weist der Schließbolzen nach dem Stand der Technik einen kreiszylindrischen Mittelteil für den Eingriff der Dreh- bzw. Gabelfalle sowie zwei Lagerzapfen mit zur Achse des Mittelteils um einen Exzentrizitätsbetrag exzentrisch versetzter Drehachse auf (vgl. DE 42 10 893 bzw. EP 0 467 057). Aufgrund dieser Ausgestaltung wird bei den vorbekannten Lehren so vorgegangen, dass der Schließbolzen eine Drehung von 180° vollführt, und zwar von einer Totpunktlage in eine andere Totpunktlage. Hierdurch wird letztlich eine gleichsam lineare Verschiebung der Kraftfahrzeugtür um ein Maß erreicht, welches dem doppelten Exzentrizitätsbetrag entspricht.

[0004] Mit anderen Worten wird durch die beschriebene Drehbewegung des Schließbolzens um 180° eine Linearverstellung bzw. Linearbewegung der Kraftfahrzeugtür simuliert, wie sie beispielsweise im Stand der Technik auch dadurch erreicht werden kann, dass der (diesmal nicht exzentrische) Schließbolzen auf einem linear verschiebbaren Träger angeordnet wird (vgl. DE 34 01 842). - Folglich ist es bei den vorerwähnten Lehren nach DE 42 10 893 und EP 0 467 057 erforderlich, dass dieser Drehwinkel genau eingehalten wird, denn ansonsten kann die gewünschte Drehmomentfreiheit des bekannten exzentrischen Schließbolzens in den jeweiligen Totpunktlagen nicht gewährleistet werden.

[0005] Schließlich befasst sich die US-PS 4 982 984 mit einem vergleichbaren Kraftfahrzeugtürverschluss, bei welchem der Antrieb mit Anschlägen ausgerüstet ist. Dazu verfügt ein ausgangsseitiges Getrieberad über einen Stift, welcher in einem Bogenschlitz geführt wird.

[0006] Der beschriebene Stand der Technik ist nicht frei von Nachteilen. Denn Einzelteil- und Fertigungsto-

leranzen wird keine Rechnung getragen. Das heißt, es ist selbst in den beiden Endstellungen des Schließbolzens möglich, dass Kräfte in den Antrieb eingeleitet werden. Dies gilt besonders für den Fall, dass sich die zuziehende Kraftfahrzeugtür beispielsweise nicht exakt in durch die Karosserie ansonsten festgelegter Y-Richtung bewegt, weil unter Umständen die zu komprimierende Türdichtung unterschiedliche Rückstellkräfte aufbringt. Auch ein eventuell vorhandenes Spiel der Drehfalle kann kaum ausgeglichen werden.

[0007] Jedenfalls ist beim Stand der Technik unverändert damit zu rechnen, dass durch die Tür oder hieran angreifende Personen Kräfte in den Antrieb eingeleitet werden, jedenfalls eine definierte Lage der Kraftfahrzeugtür in Vorschließstellung und Hauptschließstellung nicht dargestellt werden kann. - Hier will die Erfindung insgesamt Abhilfe schaffen.

[0008] Der Erfindung liegt das technische Problem zugrunde, einen Kraftfahrzeugtürverschluss der eingangs beschriebenen Gestaltung so weiter zu bilden, dass eine definierte Stellung der Kraftfahrzeugtür in Vorschließstellung und Hauptschließstellung erreicht wird, wobei insbesondere Einzelund Fertigungstoleranzen keine Rolle spielen sollen.

[0009] Zur Lösung dieses technischen Problems ist ein gattungsgemäßer Kraftfahrzeugtürverschluss erfindungsgemäss dadurch gekennzeichnet, dass der Schließbolzen beim Verstellen von einer Vorschließstellung in eine Hauptschließstellung gegen jeweilige Anschläge fährt und dabei einen Drehwinkel von mehr als 180° überstreicht. Vorzugsweise nimmt der Drehwinkel Werte von mehr als 190° an.

[0010] Dieser Drehwinkel ist dabei üblicherweise so bemessen, dass die Vorschließstellung zu einem Winkel gegenüber einer Horizontalen von -5° bis -10°, vorzugsweise -7,5°, korrespondiert, während die Hauptschließstellung zu Winkeln zwischen 185° und 190°, vorzugsweise 187,5° gehört. Selbstverständlich sind im Rahmen der Erfindung grundsätzlich auch andere Drehwinkel realisierbar, solange dafür gesorgt wird, dass der Schließbolzen sowohl in der Vorschließstellung als auch in Hauptschließstellung gegen die beschriebenen Anschläge fährt, also nicht drehmomentfrei ist - im Gegensatz zu den Lehren nach DE 42 10 893 und EP 0 467 057.

[0011] Durch diese Maßnahmen der Erfindung wird zunächst einmal erreicht, dass die Kraftfahrzeugtür in der Vorschließstellung wie in der Hauptschließstellung eine definierte Position im Vergleich zu der Fahrzeugkarosserie einnimmt. Dies gilt besonders für die Endposition bzw. Hauptschließstellung der Kraftfahrzeugtür, weil hier beispielsweise unterschiedliche Rückstellkräfte der zusammengepressten Tür - (Gummi-)dichtung keinen Einfluss (mehr) haben. Folglich ist mit einem einwandfreien optischen Erscheinungsbild zu rechnen, und zwar dergestalt, dass das umlaufe Spaltmaß zwischen Kraftfahrzeugtür und Fahrzeugkarosserie überall gleiche Werte annimmt.

[0012] Im übrigen wird durch die erfindungsgemäß vorgesehenen Anschläge erreicht, dass zum Antrieb ein Elektromotor mit nicht allzu großer Selbsthemmung eingesetzt werden muss. Tatsächlich wirken nämlich nun die von der Türdichtung aufgebrachten Rückstellkräfte dergestalt, dass sie den Schließbolzen in die Hauptschließstellung bzw. Endposition der Kraftfahrzeugtür gegen den dortigen Anschlag drücken. Eine undefinierte Position der Kraftfahrzeugtür - wie sie der Stand der Technik letztlich nicht verhindern kann - wird folglich ausdrücklich vermieden. Dadurch, dass die Rückstellkräfte der Türdichtung in Hauptschließstellung gegen den zugehörigen Anschlag arbeiten, wird der Antrieb des exzentrischen Schließbolzens als solches nicht belastet. Hierin sind die wesentlichen Vorteile der Erfindung zu sehen.

[0013] Weitere erfindungswesentliche Merkmale werden im folgenden beschrieben. So weist der Schließbolzen üblicherweise eine zwischen endseitigen Drehlagerplatten exzentrisch angeordnete Achse auf. Diese Achse ist in der Regel kreiszylindrisch ausgeführt. Um die vorbeschriebenen Drehwinkel darstellen zu können, besitzt zumindest eine der beiden Drehlagerplatten des Schließbolzens eine Anschlagnase. Diese steht üblicherweise radial von der Drehlagerplatte ab. Die Anschlagnase fährt in einer zugehörigen Aussparung des Schlosshalters gegen die dortigen Anschläge.

[0014] Der Schlosshalter kann in Seitenansicht U-förmig mit den Schließbolzen jeweils endseitig aufnehmenden U-Lagerschenkeln ausgebildet sein. Diese U-Lagerschenkel besitzen in der Regel Drehlagerpfannen zur Aufnahme der Drehlagerplatten des Schließbolzens. Die der Anschlagnase zugeordnete Drehlagerpfanne ist mit der vorerwähnten Aussparung und den Anschlägen ausgerüstet. Dabei wird im allgemeinen auf eine kreissegmentartige Aussparung zurückgegriffen, die sich über den angegebenen Drehwinkel von mehr als 180° erstreckt und sich radial an die zugehörige Drehlagerpfanne anschließt. Zum Antrieb des Schließbolzens weist dieser an seinem einen Ende eine Zapfenaufnahme für einen hierin eingreifenden Zapfen einer Antriebswelle des Antriebes auf. Die Zapfenaufnahme und der Zapfen können eine Positioniereinrichtung zur jeweiligen (Dreh-)Ausrichtung zueinander besitzen. Bei dieser Positioniereinrichtung handelt es sich im einfachsten Fall um eine Verdickung am Zapfen, welche in eine zugehörige Aussparung in der Zapfenaufnahme eingreift.

[0015] Bevorzugt besteht der Antrieb im Wesentlichen aus einem Elektromotor, einem Getriebe und der Antriebswelle. Er, d. h. der Antrieb, kann auf einer Adapterplatte befestigt sein. Diese Adapterplatte besitzt in der Regel eine Wellenbohrung für die hierdurch geführte Antriebswelle. Die Adapterplatte lässt sich mit dem Schlosshalter verbinden, z. B. verschrauben.

[0016] Im folgenden wird die Erfindung anhand einer lediglich ein Ausführungsbeispiel darstellenden Zeichnung näher erläutert; es zeigen:

Fig. 1 einen Servo-Schlosshalter des erfindungsgemäßen Kraftfahrzeugtürverschlusses,

5 **Fig. 2a, 2b** eine schematische Ansicht auf den Gegenstand nach Fig. 1 aus Richtung A,

Fig. 3 den Servo-Schlosshalter nach Fig. 1 in Verbindung mit seinem Antrieb,

10 **Fig. 4** eine Ansicht auf den Gegenstand nach Fig. 3 aus Richtung B und

15 **Fig. 5** den Antrieb bei abgenommener Adapterplatte in perspektivischer Ansicht.

[0017] In den Figuren ist ein exzentrischer Schließbolzen 1 eines Servo-Schlosshalters 2 dargestellt, welcher von einem Antrieb 3 beaufschlagt wird. Schließbolzen 1, Servo-Schlosshalter 2 und Antrieb 3 sind Bestandteile eines Kraftfahrzeugtürverschlusses. Dieser mag grundsätzlich so aufgebaut sein, wie dies in der deutschen Offenlegungsschrift 42 10 893 oder dem deutschen Gebrauchsmuster 92 05 765 beschrieben ist. Jedenfalls übergreift eine nicht ausdrücklich gezeigte Drehfalle bzw. Gabelfalle ein Mittelteil bzw. eine Achse 4 des Schließbolzens 1 (vgl. hierzu auch Fig. 2 in der DE 42 10 893 A1).

[0018] Durch Verdrehen des exzentrischen Schließbolzens 1 von seiner Vorschließstellung in seine Hauptschließstellung lässt sich eine zugehörige Kraftfahrzeugtür im Wesentlichen in Y-Richtung einer Kraftzeugkarosserie bewegen, und zwar ebenfalls von ihrer Verschiebstellung in ihre Hauptschließstellung. Dabei wird wie allgemein üblich mit der X-Richtung die Längsrichtung der Karosserie in Vorwärtsrichtung identifiziert, während die Y-Richtung demgegenüber senkrecht in gleicher Ebene verläuft und schließlich die Z-Richtung in Hochachsenrichtung angeordnet ist. - Selbstverständlich umfasst die Erfindung auch Fälle, bei denen die Kraftfahrzeugtür im Wesentlichen in X-Richtung bewegt wird (vgl. Heckklappe).

[0019] Beim Verstellen der Kraftfahrzeugtür bzw. deren Bewegung in im Wesentlichen Y-Richtung von der Vorschließstellung in die Hauptschließstellung überstreicht der Schließbolzen 1 einen vorgegebenen Drehwinkel α . Dieser Drehwinkel α ist erfindungsgemäß größer als 180° gewählt, beträgt vorzugsweise sogar mehr als 190° (vgl. Fig. 2a, 2b). Dabei ist dieser Drehwinkel α im Raum so angeordnet, dass die Vorschließstellung gegenüber einer durch die X- und Y-Richtung aufgespannten Horizontalebene H zu einem Winkel β von -5° bis -10° korrespondiert (vgl. Fig. 2a). Mit anderen Worten schließt die Vorschließstellung mit dieser Horizontalebene H den vorerwähnten Winkel β von ca. 5° bis 10° ein. Auch die Hauptschließstellung fällt nicht mit der Horizontalebene H zusammen, sondern ist demgegenüber um weitere 5° bis 10° geneigt (Winkel γ), wie die

Fig. 2b unmittelbar deutlich macht. Hieraus resultiert der bereits angegebene Drehwinkel α ($\alpha = \beta + 180^\circ + \gamma$) von ca. 190° ($180^\circ + 5^\circ + 5^\circ$), welcher sogar Werte bis 200° ($180^\circ + 10^\circ + 10^\circ$) annehmen kann. Selbstverständlich sind auch noch größere Werte für den Drehwinkel α denkbar.

[0020] Immer wird im Rahmen der Erfindung dafür gesorgt, dass der Schließbolzen 1 in der Vorschließstellung (vgl. Fig. 2a) sowie in der Hauptschließstellung (vgl. Fig. 2b) gegen jeweilige Anschläge 5 fährt. Folglich stellen sich die in den beiden vorgenannten Figuren angedeuteten Kraftverhältnisse ein. Dabei ist mit F_R die von einer Türdichtung aufgebrachte Rückstellkraft bezeichnet, während F_S die vom Schließbolzen 1 auf die Kraftfahrzeugtür ausgeübte Kraft andeutet. Die Kraft F_D bezieht sich auf eine (manuelle) Schließkraft für die Kraftfahrzeugtür. Aus diesen Kräften resultiert jeweils eine Kraft F_A auf den zugehörigen Anschlag 5.

[0021] Anhand der Fig. 1 wird deutlich, dass der Schließbolzen 1 die bereits angesprochene kreiszylindrische Achse 4 aufweist, welche zwischen endseitigen Drehlagerplatten 6a, 6b angeordnet ist. Die eine Drehlagerplatte 6b des Schließbolzens 1 besitzt eine radial abstehende Anschlagnase 7. Diese Anschlagnase 7 fährt in einer Aussparung 8 des Servo-Schlosshalters 2 gegen die dortigen Anschläge 5.

[0022] Die beiden Drehlagerplatten 6a, 6b sind jeweils in Drehlagerpfannen 6a', 6b' gelagert. Die jeweiligen Drehlagerpfannen 6a', 6b' sind ebenso wie die zugehörigen Drehlagerplatten 6a, 6b kreisförmig ausgestaltet. Die Aussparung 8 ist als Kreissegmentaussparung 8 ausgeführt und schließt sich radial an die zugehörige Drehlagerpfanne 6b' an. Entsprechend dem darzustellenden Drehwinkel α des Schließbolzens 1 korrespondiert zu dieser Kreissegmentaussparung 8 ein zugehöriger Öffnungswinkel α . Dies machen die Fig. 2a und 2b unmittelbar deutlich.

[0023] Der Schlosshalter 2 ist in Seitenansicht U-förmig ausgeführt und weist den Schließbolzen 1 jeweils endseitig aufnehmende U-Lagerschenkel 2a, 2b auf (vgl. Fig. 3). In diesen Lagerschenkeln 2a, 2b sind die bereits angesprochenen Drehlagerpfannen 6a', 6b' angeordnet.

[0024] Anhand der Fig. 1 erkennt man, dass der Schließbolzen 1 an seinem einen Ende eine Zapfenaufnahme 9 aufweist, in welche ein Zapfen 10 einer Antriebswelle 11 des Antriebes 3 eingreift (vgl. Fig. 4 und 5). Die Zapfenaufnahme 9 und der Zapfen 10 besitzen eine Positioniereinrichtung 12a, 12b zur jeweiligen Ausrichtung zueinander. Bei dieser Positioniereinrichtung 12a, 12b handelt es sich um eine Verdickung 12b (vgl. Fig. 5), welche in eine entsprechend geformte Ausnehmung 12a - und nur diese - eingreift (vgl. Fig. 1). Diese Positioniereinrichtung 12a, 12b ist neben Zapfenzähnen 13b vorgesehen, welche in zugehörige Zahnaufnahmen 13a eingreifen (vgl. Fig. 1 und 5). Auf diese Weise ist eine positionsgenaue Verbindung der Antriebswelle 11 mit dem Schließbolzen 1 möglich.

[0025] Anhand der Fig. 3 bis 5 erkennt man, dass der Antrieb 3 im Wesentlichen aus einem Elektromotor 3a, einem Getriebe 3b und der bereits angesprochenen Antriebswelle 11 besteht. Der Antrieb 3 kann insgesamt auf einer Adapterplatte 14 mit Wellenbohrung 15 für die hierdurch geführte Antriebswelle 11 befestigt werden. Die Adapterplatte 14 ist ihrerseits an den Servo-Schlosshalter 2 angeschlossen, nach dem Ausführungsbeispiel mit diesem verschraubt.

[0026] Ausweislich der Fig. 3 erkennt man, dass der Antriebsmotor 3a im Wesentlichen in Z-Richtung angeordnet ist, wobei das zugehörige Getriebe 3b entsprechende Drehbewegungen einer Abtriebswelle des Antriebsmotors 3a in Z-Richtung in korrespondierende Drehbewegungen der Antriebswelle 11 in im Wesentlichen X-Richtung übersetzt. Diese Drehbewegungen der Antriebswelle 11 in X-Richtung führen aufgrund der Exzentrizität des Schließbolzens 1 bzw. dessen Achse oder Mittelteil 4 dazu, dass sich die Drehfalle mit der Kraftfahrzeugtür in im Wesentlichen Y-Richtung von der Vorschließstellung in die Hauptschließstellung (und gegebenenfalls zurück) bewegt, wie dies in den Fig. 2a und 2b durch einen Doppelpfeil angedeutet ist.

Patentansprüche

1. Kraftfahrzeugtürverschluss, mit einem Servo-Schlosshalter (2), mit einem exzentrischen Schließbolzen (1) des Servo-Schlosshalters (2) und mit einem Antrieb (3) für den exzentrischen Schließbolzen (1) **dadurch gekennzeichnet, dass** der Schließbolzen (1) beim Verstellen von einer Vorschließstellung in eine Hauptschließstellung gegen jeweilige Anschläge (5) fährt und dabei einen vorgegebenen Drehwinkel (α) von mehr als 180° überstreicht.
2. Kraftfahrzeugtürverschluss nach Anspruch 1, **dadurch gekennzeichnet, dass** der Drehwinkel (α) Werte von mehr als 190° einnimmt.
3. Kraftfahrzeugtürverschluss nach Anspruch 1 oder 2, **dadurch gekennzeichnet, dass** der Schließbolzen (1) eine zwischen endseitigen Drehlagerplatten (6a, 6b) exzentrisch angeordnete Achse (4) aufweist.
4. Kraftfahrzeugtürverschluss nach einem der Ansprüche 1 bis 3, **dadurch gekennzeichnet, dass** zumindest eine Drehlagerplatte (6b) des Schließbolzens (1) eine vorzugsweise radial abstehende Anschlagnase (7) aufweist, die in einer Aussparung (8) des Servo-Schlosshalters (2) gegen die dortigen Anschläge (5) fährt.
5. Kraftfahrzeugtürverschluss nach einem der Ansprüche 1 bis 4, **dadurch gekennzeichnet, dass**

der Servo-Schlosshalter (2) in Seitenansicht U-förmig mit den Schließbolzen (1) jeweils endseitig aufnehmenden U-Lagerschenkeln (2a, 2b) ausgebildet ist.

6. Kraftfahrzeugtürverschluss nach Anspruch 5, **dadurch gekennzeichnet, dass** die U-Lagerschenkel (2a, 2b) jeweils Drehlagerpfannen (6a', 6b') zur Aufnahme der Drehlagerplatten (6a, 6b) des Schließbolzens (1) besitzen.
7. Kraftfahrzeugtürverschluss nach einem der Ansprüche 1 bis 6, **dadurch gekennzeichnet, dass** der Schließbolzen (1) an seinem einen Ende eine Zapfenaufnahme (9) für einen hierin eingreifenden Zapfen (10) einer Antriebswelle (11) des Antriebes (3) aufweist.
8. Kraftfahrzeugtürverschluss nach Anspruch 7, **dadurch gekennzeichnet, dass** die Zapfenaufnahme (9) und der Zapfen (10) eine Positioniereinrichtung (12a, 12b) zur jeweiligen Drehausrichtung zueinander aufweisen.
9. Kraftfahrzeugtürverschluss nach einem der Ansprüche 1 bis 8, **dadurch gekennzeichnet, dass** der Antrieb (3) im Wesentlichen aus einem Elektromotor (3a), einem Getriebe (3b) und der Antriebswelle (11) besteht.
10. Kraftfahrzeugtürverschluss nach einem der Ansprüche 1 bis 9, **dadurch gekennzeichnet, dass** der Antrieb (3) auf einer Adapterplatte (14) mit Wellenbohrung (15) für die hierdurch geführte Antriebswelle (11) befestigt ist, wobei die Adapterplatte (14) mit dem Servo-Schlosshalter (2) verbunden, z. B. verschraubt, ist.

Claims

1. A motor vehicle door lock, comprising a servo lock holder (2), comprising an eccentric closing pin (1) of the servo lock holder (2) and comprising a drive (3) for the eccentric closing pin (1), **characterised in that** when it is moved from a pre-closure position into a main closure position the closing pin (1) runs against corresponding stops (5) and in the course of this procedure covers a predetermined angle of rotation (α) of more than 180° .
2. A motor vehicle door lock according to claim 1, **characterised in that** the angle of rotation (α) assumes values of more than 190° .
3. A motor vehicle door lock according to claim 1 or 2, **characterised in that** the closing pin (1) comprises a spindle (4) which is eccentrically disposed be-

tween end pivot bearings (6a, 6b).

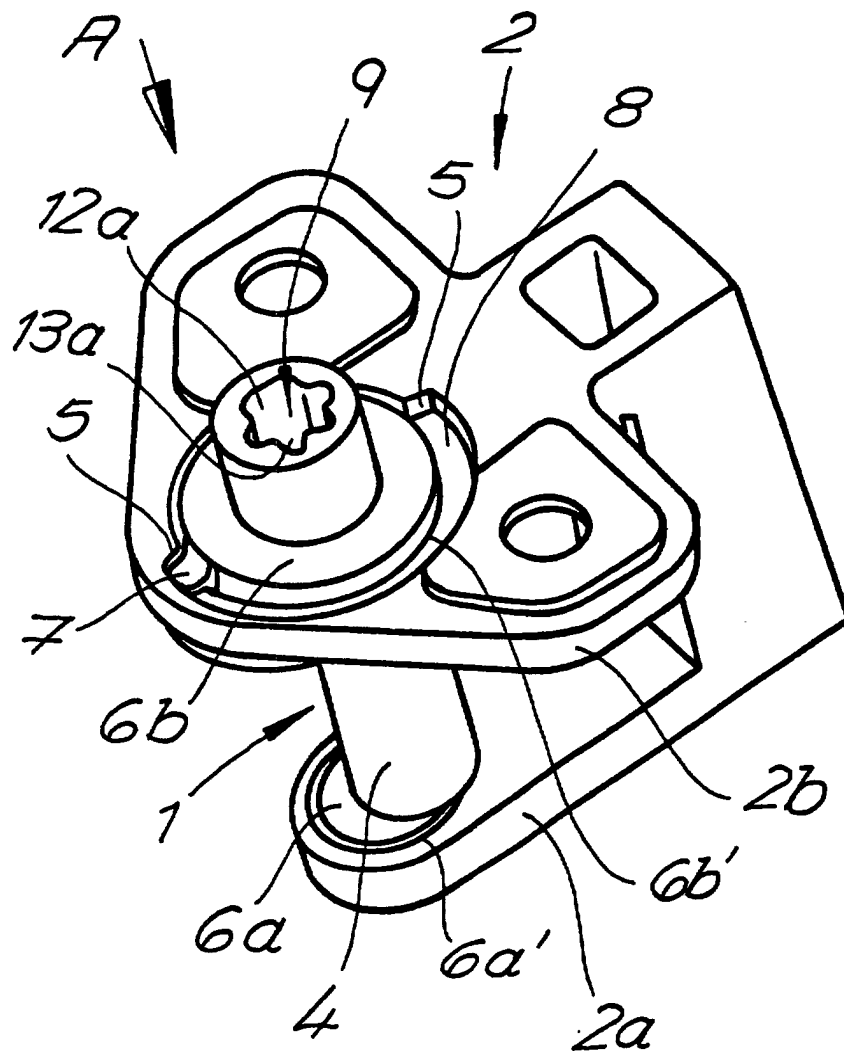
4. A motor vehicle door lock according to any one of claims 1 to 3, **characterised in that** at least one pivot bearing plate (6b) of the closing pin (1) comprises a stop boss (7) which preferably protrudes radially and which, in an aperture (8) in the servo lock holder (2), runs against the stops (5) there.
5. A motor vehicle door lock according to any one of claims 1 to 4, **characterised in that** in side view the servo lock holder (2) is of U-shaped construction with bearing limbs (2a, 2b) of the U which receive each end of the closing pin (1).
6. A motor vehicle door lock according to claim 5, **characterised in that** the bearing limbs (2a, 2b) of the U each possess pivot bearing sockets (6a', 6b') for receiving the pivot bearing plates (6a, 6b) of the closing pin (1).
7. A motor vehicle door lock according to any one of claims 1 to 6, **characterised in that** the closing pin (1) has a spigot receiver (9) at one end for a spigot (10), which fits therein, of a drive shaft (11) of the drive (3).
8. A motor vehicle door lock according to claim 7, **characterised in that** the spigot receiver (9) and the spigot (10) comprise a positioning device (12a, 12b) for corresponding rotational alignment in relation to each other.
9. A motor vehicle door lock according to any one of claims 1 to 8, **characterised in that** the drive (3) essentially consists of an electric motor (3a), a set of gears (3b) and the drive shaft (11).
10. A motor vehicle door lock according to any one of claims 1 to 9, **characterised in that** the drive (3) is fixed to an adaptor plate (14) comprising a shaft bore (15) for the drive shaft (11) which is passed through it, wherein the adaptor plate (14) is attached, e.g. screwed, to the servo lock holder (2).

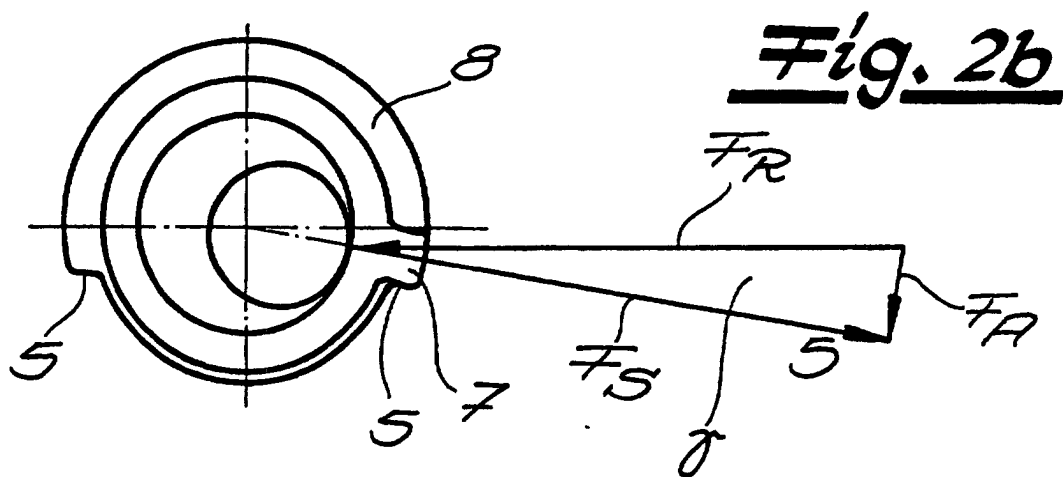
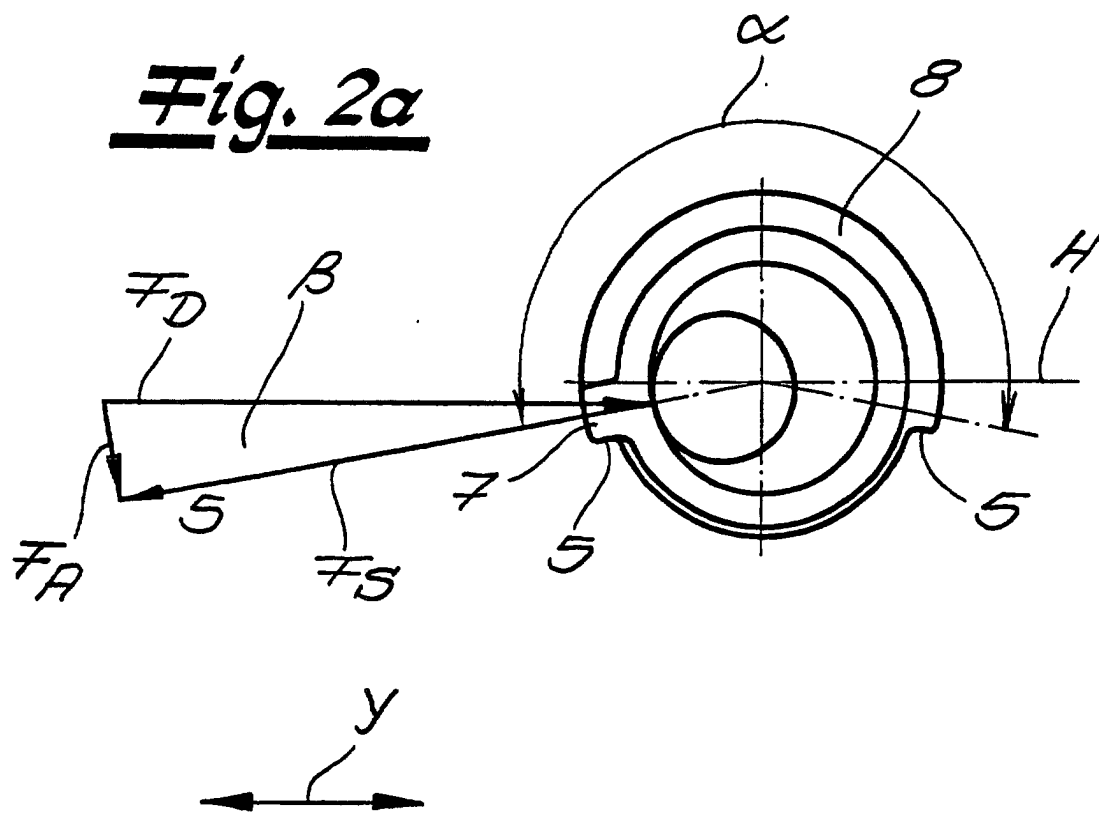
Revendications

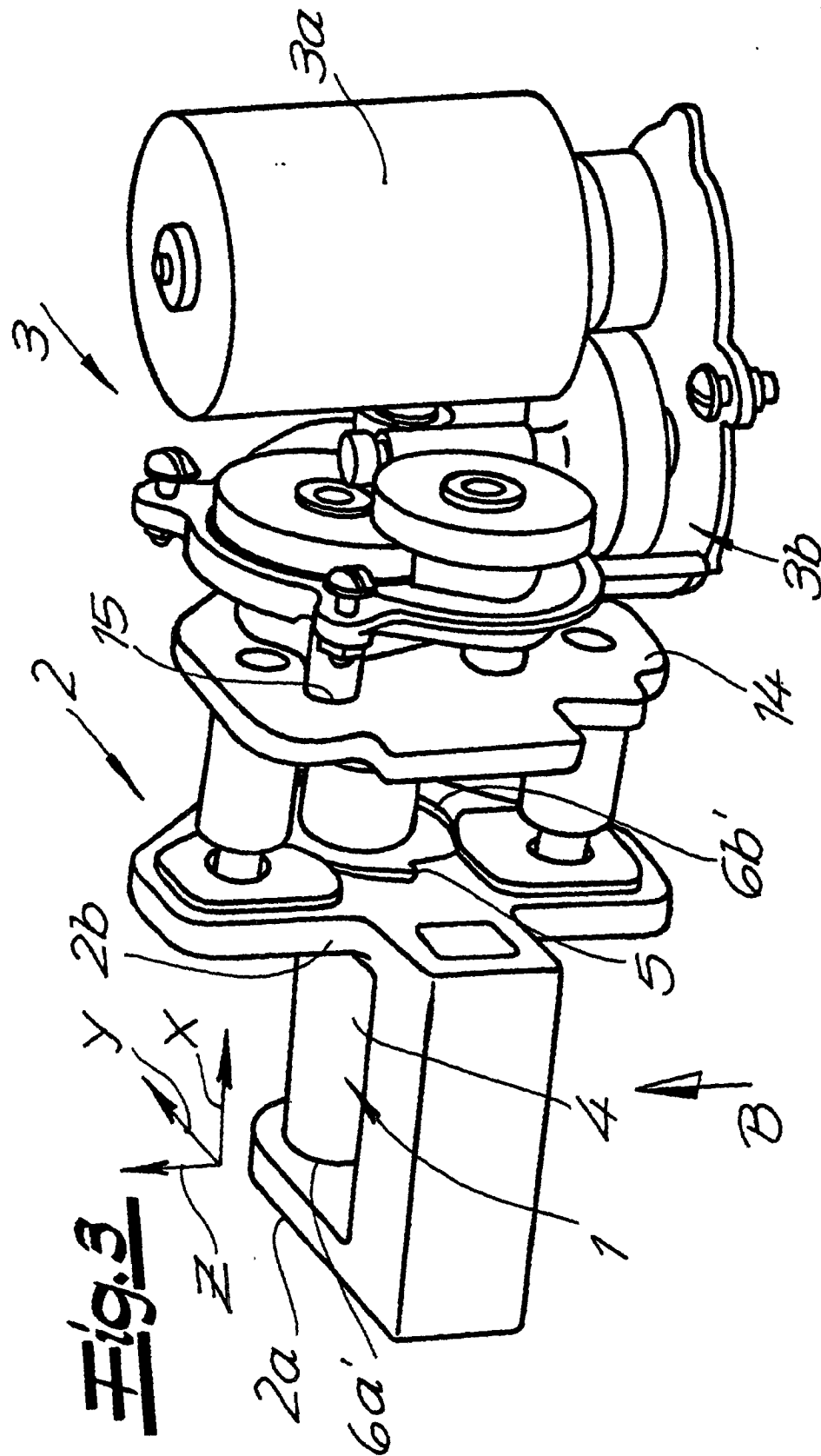
1. Fermeture de porte de véhicule automobile comportant un support de servo-serrure (2), un boulon de fermeture (1) excentré du support de servo-serrure (2) ainsi qu'un dispositif d'entraînement (3) pour le boulon de fermeture (1) excentré, **caractérisée en ce que** le boulon de fermeture (1) vient heurter des butées (5) respectives lors de son déplacement d'une position de pré-fermeture dans une position de fermeture principale, et parcourt ainsi un angle de rotation (α) prédéfini plus de 180° .

2. Fermeture de porte de véhicule automobile selon la revendication 1, **caractérisée en ce que** l'angle de rotation (α) prend des valeurs supérieures à 190°.
3. Fermeture de porte de véhicule automobile selon la revendication 1 ou 2, **caractérisée en ce que** le boulon de fermeture (1) présente un axe (4) disposé excentré entre des plaques de palier de rotation (6a, 6b) d'extrémité. 5
4. Fermeture de porte de véhicule automobile selon l'une des revendications 1 à 3, **caractérisée en ce qu'**au moins une plaque de palier de rotation (6b) du boulon de fermeture (1) comporte un ergot de butée (7) faisant saillie de préférence radialement, qui vient heurter les butées (5) se trouvant dans une découpe (8) du support de servo-serrure (2). 10 15
5. Fermeture de porte de véhicule automobile selon l'une des revendications 1 à 4, **caractérisée en ce que** le support de servo-serrure (2), vu de côté, présente une forme en U avec des branches de palier du U (2a, 2b) recevant chacune côté extrémité le boulon de fermeture (1). 20 25
6. Fermeture de porte de véhicule automobile selon la revendication 5, **caractérisée en ce que** les branches de palier du U (2a, 2b) possèdent chacune des coussinets de palier de rotation (6a', 6b') destinés à recevoir les plaques de palier de rotation (6a, 6b) du boulon de fermeture (1). 30
7. Fermeture de porte de véhicule automobile selon l'une des revendications 1 à 6, **caractérisée en ce que** le boulon de fermeture (1) comporte, à l'une de ses extrémités, un logement de tourillon (9) pour un tourillon (10) s'engageant à l'intérieur de celui-ci d'un arbre d'entraînement (11) du dispositif d'entraînement (3). 35 40
8. Fermeture de porte de véhicule automobile selon la revendication 7, **caractérisée en ce que** le logement de tourillon (9) et le tourillon (10) comportent un dispositif de positionnement (12a, 12b) pour l'orientation en rotation respective de l'un par rapport à l'autre. 45
9. Fermeture de porte de véhicule automobile selon l'une des revendications 1 à 8, **caractérisée en ce que** le dispositif d'entraînement (8) est essentiellement constitué d'un moteur électrique (3a), d'une transmission (3b) et de l'arbre d'entraînement (11). 50
10. Fermeture de porte de véhicule automobile selon l'une des revendications 1 à 9, **caractérisée en ce que** le dispositif d'entraînement (3) est fixé sur une plaque d'adaptation (14) avec perçage pour arbre (15) pour l'arbre d'entraînement (11) guidé à travers celui-ci, la plaque d'adaptation (14) étant reliée au support de servo-serrure (2), par exemple vissée. 55

Fig. 1







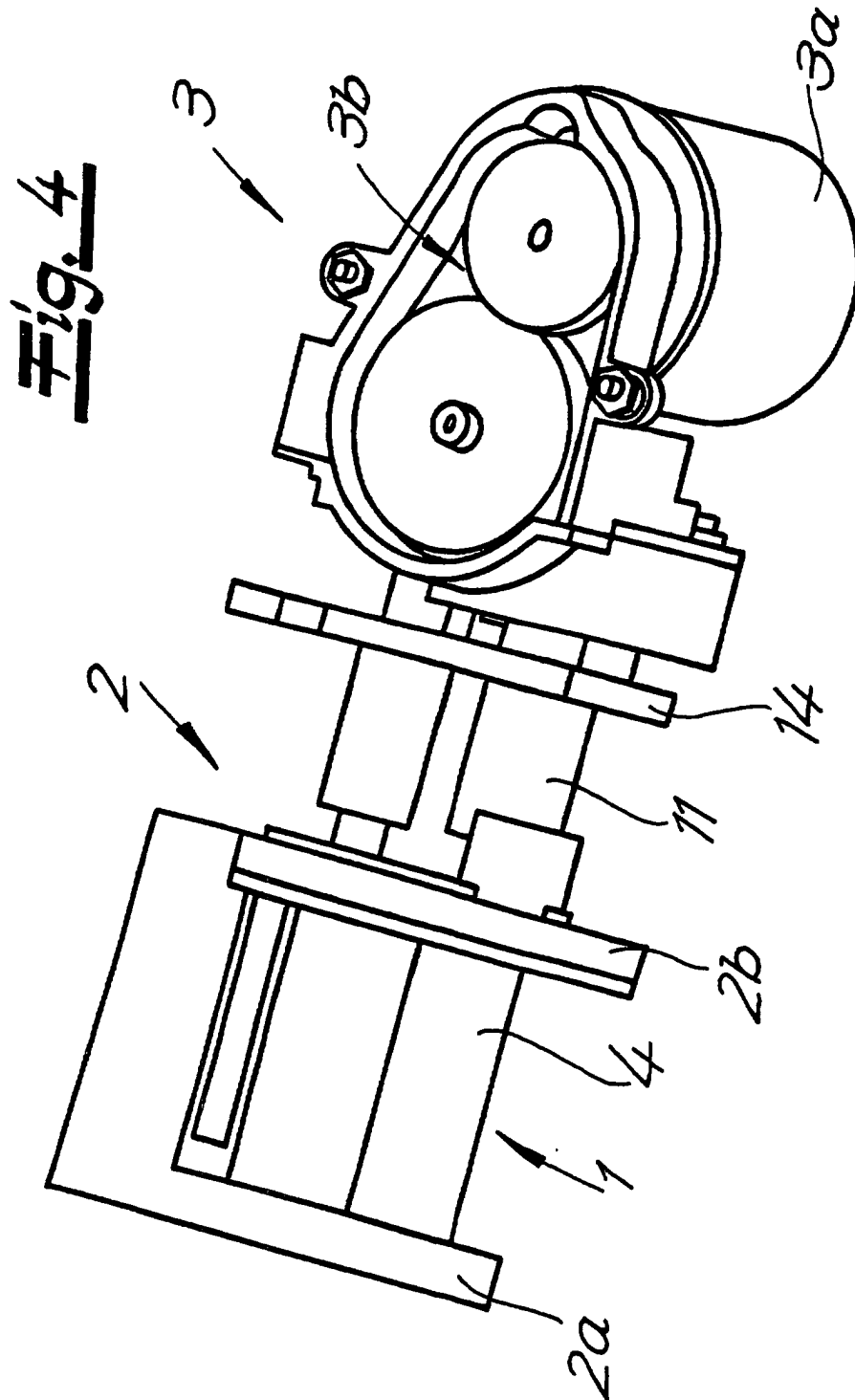


Fig. 5

