

(19)



Europäisches Patentamt
European Patent Office
Office européen des brevets



(11)

EP 1 024 338 B1

(12)

EUROPÄISCHE PATENTSCHRIFT

(45) Veröffentlichungstag und Bekanntmachung des
Hinweises auf die Patenterteilung:
12.04.2006 Patentblatt 2006/15

(51) Int Cl.:
F41A 9/04 (2006.01)

(21) Anmeldenummer: **00101369.7**

(22) Anmeldetag: **24.01.2000**

(54) Munitionsführung für gurtlos geführte Munition

Ammunition feeding mechanism for beltless cartridges

Dispositif d'alimentation en munitions pour cartouches sans bande

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

(30) Priorität: **28.01.1999 DE 19903346**

(43) Veröffentlichungstag der Anmeldung:
02.08.2000 Patentblatt 2000/31

(73) Patentinhaber: **Heckler & Koch GmbH
78727 Oberndorf (DE)**

(72) Erfinder: **Beckmann, Rudi
78733 Aichhalden (DE)**

(74) Vertreter: **von Samson-Himmelstjerna, Friedrich
et al
SAMSON & PARTNER
Widenmayerstrasse 5
80538 München (DE)**

(56) Entgegenhaltungen:
**US-A- 4 735 126 US-A- 4 742 756
US-A- 4 930 400**

EP 1 024 338 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 eine Munitionszufuhrvorrichtung zum Zuführen von gurtlos geführter Munition in eine insbesondere selbsteinziehende Schußwaffe, mit einer endlos geführten Munitions-Zufuhrkette zum Zuführen von Munition in die Schußwaffe, wenigstens zwei Umlenkeinheiten zum Führen der Munitions-Zufuhrkette, und einem Antrieb zum intermittierenden Antreiben einer der Umlenkeinheiten, um der Schußwaffe Munition in Munitions-Zufuhrrichtung intermittierend zuzuführen.

[0002] Eine derartige Munitionszufuhrvorrichtung ist aus dem Dokument US-A-4 735 126 schon bekannt.

[0003] Aus der gattungsgemäßen US-4 573 395 ist eine solche Munitionszufuhrvorrichtung bekannt. Diese Druckschrift zeigt ferner ein mit der Munitionszufuhrvorrichtung gekoppeltes Munitionsmagazin mit einer Munitions-Führungskette. Eine kurze Schleife der Munitions-Führungskette ist von der Bewegung des Restes der Munitions-Führungskette abgekoppelt, indem zwei Schlaufen dieser Schleife parallel zueinander angeordnet über eine Wippe zwangsgekoppelt in Förderrichtung der Munitions-Führungskette verschieblich geführt sind.

[0004] Aus der DE-36 44 513 C2 und der EP-078 482 B1 sind ebenfalls Munitionsmagazine mit einer Übergabeeinrichtung zum Übergeben der Munition an eine Munitionszufuhrvorrichtung bekannt. Weitere Details über diese Munitionszufuhrvorrichtung sind diesen Druckschriften jedoch nicht zu entnehmen.

[0005] Ein Nachteil der bekannten Munitionszufuhrvorrichtungen ist wie folgt. Im Falle von selbsteinziehenden Schußwaffen als Antrieb ist die Munitions-Einzugsbewegung gewöhnlich intermittierend, d. h. es treten kurze schnelle Beschleunigungen und ein anschließender Stillstand auf. Die Schußwaffe dient gewöhnlich als Antrieb für sowohl die Munitions-Zufuhrkette, wie auch für eine zwischen einem Munitionsmagazin und der Munitionszufuhrvorrichtung arbeitende Übergabeeinrichtung und für die Munitions-Führungskette im Munitionsmagazin. Damit muß die gesamte träge Masse dieser Einheiten bei jedem Schuß beschleunigt und anschließend wieder abgebremst werden. Die Munitions-Zufuhrkette der Munitionszufuhrvorrichtung ist jedoch in gewisser Weise elastisch und bewirkt durch entsprechende Rückstellkräfte eine hin- und herbewegende Drehbewegung der nicht angetriebenen Umlenkeinheit, der Übergabeeinrichtung sowie der Munitions-Führungskette im Munitionsmagazin. Wie bereits erwähnt, weisen die letzteren Einheiten eine große träge Masse auf, so daß die Beschleunigungs- und Bremskräfte bei der entsprechenden Hin- und Herbewegung entsprechend groß sind.

[0006] Bewegt sich die nicht angetriebene Umlenkeinheit entgegen der Munitions-Zufuhrrichtung, so muß der Antrieb der angetriebenen Umlenkeinheit bei der nächsten Beschleunigung (dem nächsten Schuß) eine große Kraft (Energie) aufbringen, um diese in entgegengesetzte Richtung stattfindende Bewegung erst abzubremsen und anschließend in die richtige Richtung zu beschleunigen.

Der Antrieb der Umlenkeinheit müßte also unverhältnismäßig stark ausgebildet sein, damit er diese Beschleunigung aufbringen kann. Ferner wird die Munitions-Zufuhrkette unnötig stark belastet und muß daher entsprechend stark ausgebildet sein.

[0007] Der Erfindung liegt die Aufgabe zugrunde, eine Munitionszufuhrvorrichtung der eingangs genannten Art dahingehend weiterzuentwickeln, daß die von dem Antrieb der Munitions-Zufuhrkette aufzubringenden Beschleunigungskräfte bei gleichbleibender Betriebsgeschwindigkeiten der Munitions-Zufuhrkette verringert werden können.

[0008] Die Erfindung löst diese Aufgabe bei einer Munitionszufuhrvorrichtung der eingangs genannten Art mit den kennzeichnenden Merkmalen des Anspruchs 1.

[0009] Danach ist die wenigstens eine nicht angetriebene Umlenkeinheit mit einer Sperrvorrichtung gekoppelt, welche eine Bewegung der Umlenkeinheit entgegen der Munitions-Zufuhrrichtung sperrt. Vorteilhaft wirkt die Sperrvorrichtung also auf die nicht angetriebene Umlenkeinheit derart, daß eine solche im ungünstigen Fall in entgegengesetzte Richtung stattfindende Bewegung nicht erst abgebremst werden muß, sondern immer aus dem Stillstand (oder einer Bewegung in die Munitions-Zufuhrrichtung) der Munitions-Zufuhrkette gestartet werden kann. Die angetriebene Umlenkeinheit muß das gesamte System also lediglich in Zufuhrrichtung beschleunigen, und nicht wie zuvor beschrieben erst abbremmen. Vorteilhaft kann somit der Antrieb der angetriebenen Umlenkeinheit schwächer dimensioniert sein. Ferner sind die auf die Munitions-Zufuhrkette wirkenden Belastungen geringer.

[0010] Der Begriff "Munitions-Zufuhrkette" ist lediglich im übertragenen Sinne zu verstehen, da die Munition beispielsweise auch durch Riemen oder Bänder in der Munitionszufuhreinrichtung in einer endlosen Schleife geführt werden kann. Der Begriff ist lediglich der leichteren Lesbarkeit der vorliegenden Anmeldung gewählt worden, ist jedoch nicht einschränkend zu verstehen.

[0011] Die Munitionszufuhrvorrichtung kann auch zum Fördern und Speichern anderer Gegenstände verwendet werden. Als Sperrvorrichtung sind alle Vorrichtungen geeignet, die eine Drehung in eine Drehrichtung gestatten und in die andere sperren. So kann beispielsweise ein Ratschenmechanismus, etc. eingesetzt werden.

[0012] Die Kopplung der nicht angetriebenen Umlenkeinheit mit der Sperrvorrichtung kann ggf. über eine mit letzteren formschlüssig verbundenen Förderwelle erfolgen, diese Umlenkeinheit kann aber die Sperrvorrichtung auch direkt aufweisen, etc.

[0013] Die Bewegung der Umlenkeinheit entgegen der Munitions-Zufuhrrichtung muß dabei nicht unbedingt gänzlich starr gesperrt werden. Erfindungsgemäß umfaßt das Sperren neben dem gänzlich starren Sperren auch ein starkes Abbremsen oder ein Sperren der Bewegung erst nach Zurücklegen einer kurzen Bewegungsstrecke entgegen der Munitions-Zufuhrrichtung. Vorzugsweise wird jedoch diese Bewegung starr ge-

sperrt.

[0014] Weitere bevorzugte Ausführungsbeispiele der Erfindung sind in den abhängigen Ansprüchen beschrieben.

[0015] Als vorteilhaft in beliebiger Drehstellung der nicht angetriebenen Umlenkeinheit sperrende Sperrvorrichtung ist diese ein Freilauf (Anspruch 2). Ein Ratschenmechanismus sperrt beispielsweise nur nach diskreten, nicht beliebig kleinen Drehwinkeländerungen, welche den Abständen der einzelnen Ratschen voneinander entsprechen. Innerhalb dieser Drehwinkeländerungen ist eine Drehung in beide Richtungen möglich. Dies ist bei dem Freilauf nicht mehr der Fall.

[0016] Zum Justieren der Munitions-Zufuhrkette beispielsweise nach einem Be- oder Entladen des angekoppelten Munitionsmagazins in Bezug auf den Einzugsmechanismus der selbststeinziehenden Waffe ist die Sperrvorrichtung bevorzugt derart ausgebildet, daß ihre entgegen der Munitions-Zufuhrkette wirkende Sperre lösbar ist (Anspruch 3).

[0017] Als besonders raumsparende Lösung weist die Sperrvorrichtung bevorzugt bereits ein Einstellmittel zum Einstellen der Lage der Munitions-Zufuhrkette in Munitions-Zufuhrkette auf, was beispielsweise nach einem Beladen des angekoppelten Munitionsmagazins erforderlich werden kann (Anspruch 4).

[0018] Als vorteilhaft besonders einfach zu fertigende Ausgestaltung des Einstellmittels weist dieses eine extern betätigbare Schnecken spindle und einen kraftschlüssig mit der nicht angetriebenen Umlenkeinheit gekoppelten Zahnkranz auf, wobei die Schnecken spindle in den Zahnkranz eingreift (Anspruch 5).

[0019] Für eine vorteilhaft einfach zu fertigende Ausgestaltung des Lösemechanismus der Sperrvorrichtung ist diese starr mit einem Klinkenrad gekoppelt, in das ein zugehöriger Sperrzylinder eingreift, wobei der Sperrzylinder so bezüglich des Klinkenrades angeordnet ist, daß er eine Bewegung des Klinkenrades sperrt, wenn die Munitions-Zufuhrkette entgegen der Munitions-Zufuhrkette bewegt wird (Anspruch 6). Dabei ist der Sperrzylinder bevorzugt derart ausgebildet, daß er das Klinkenrad ebenfalls bei einer Bewegung der Munitions-Zufuhrkette in Munitions-Zufuhrkette sperrt (Anspruch 7). Weiterhin bevorzugt ist der Sperrzylinder als ein zylindrischer Stift mit einer in das Klinkenrad eingreifenden ebenen Stirnfläche ausgebildet, der über ein Exzentermittel mit dem Klinkenrad lösbar in Eingriff gebracht werden kann (Anspruch 8).

[0020] Um vorteilhaft zu verhindern, daß der vorgenannte Lösemechanismus nach Einstellen der Lage der Munitions-Zufuhrkette die letztere beim Arretieren des Lösemechanismus wieder dejustiert, ist ein Mittel vorgesehen, welches den Sperrzylinder in eine definierte Eingriffslage in das Klinkenrad bringt (Anspruch 9). Bevorzugt ist dieses Mittel ein federnd abgestützter zylindrischer Stift mit in das Klinkenrad eingreifender halbkugelförmiger Stirnfläche (Anspruch 10).

[0021] Bevorzugt ist die nicht angetriebene Umlenk-

einheit mit einer Übergabeeinrichtung gekoppelt, welche für den Austausch von Munition bzw. Munitionsresten mit einem an die Munitionszufuhrvorrichtung gekoppelten Munitionsmagazin ausgelegt ist, wobei die Bewegungen einer weiteren in dem Munitionsmagazin vorgesehenen Munitions-Führungskette und der Munitions-Zufuhrkette gekoppelt sind (Anspruch 11). Vorteilhaft werden dank der Erfindung auch bei einer solchen gekoppelten Bewegung mehrere Munitionsfördereinrichtungen Hin- und Herbewegungen unterdrückt.

[0022] Bevorzugt weist die Munitionszufuhrvorrichtung wenigstens ein Kettenspannmittel auf zum Spannen der Munitions-Führungskette und/oder der Munitions-Zufuhrkette mit einer vorgegebenen Kettenspannung, wobei das Kettenspannmittel zum Erhöhen der jeweiligen Kettenspannung eine Spannbewegung in Spannrichtung und zum Erniedrigen der Kettenspannung eine Spannbewegung entgegen der Spannrichtung durchführt, und das Kettenspannmittel ein Mittel aufweist zum Beeinflussen der Federkonstanten des Kettenspannmittels abhängig von der Spannrichtung und der Geschwindigkeit der Spannbewegung (Anspruch 12). Vorteilhaft kann mit dieser Maßnahme den verschiedensten Bewegungssituationen der Munitions-Führungskette (thermisch bedingte Materialdehnungen, Beschleunigen oder Abbremsen, etc.), welche wiederum Einfluß auf die Spannbewegung des Kettenspannmittels haben, Rechnung getragen werden, derart, daß insbesondere eine Lose in der Munitions-Führungskette möglichst vermieden wird.

[0023] Nachfolgend werden die Erfindung sowie weitere Vorteile und Merkmale der Erfindung anhand eines bevorzugten Ausführungsbeispiels mit Bezug auf die beigefügte Zeichnung näher erläutert. In der Zeichnung zeigen:

- Fig. 1 eine schematische Schnittansicht eines Abschnitts eines Munitionsmagazins;
- Fig. 2 eine Seitenansicht des in Fig. 1 gezeigten Munitionsmagazins;
- Fig. 3 eine weitere Schnittansicht durch das in Fig. 1 gezeigte Munitionsmagazin;
- Fig. 3a einen vergrößerten Ausschnitt der Fig. 3;
- Fig. 4 eine Aufsicht auf einen mit einer Umlenkrolle gekoppelten Freilauf mit lösbarer Sperre.

[0024] In Fig. 1 ist ein Munitionsmagazin 2 gezeigt, in dem eine endlos geführte Munitions-Führungskette 6 Patronen 4 (z.B. in die Förderrichtung A) fördert. Die Munitions-Führungskette 6 besteht aus zwei hoch reißfesten parallel geführten Transportketten, deren Abstand zueinander im wesentlichen der Patronenlänge entspricht. Im konstanten Abstand sind die beiden parallelen Transportketten über Querstege 8 miteinander verbunden. Der Abstand der Querstege 8 voneinander ist im wesentlichen gleich dem Patronendurchmesser zuzüglich dem Durchmesser eines Quersteiges 8 und eines gewissen Spielraums für die Freigängigkeit der geführten Patronen

4. Die so gebildete endlose Munitions-Führungskette 6 wird in mehreren Schlaufen über Umlenkrollen 10, 12, 14 und 16 durch den in Fig. 1 gezeigten Abschnitt des Munitionsmagazins 2 geführt.

[0025] Innerhalb des Munitionsmagazins 2 werden die Patronen 4 in Führungsbahnen 18 mit geringer Freigängigkeit geführt, die beispielsweise mit Gleit/Rollschienen aus verschleißarmen Kunststoffen versehen sind. Die biegesteifen, dünnen Querstege 8 trennen jeweils zwei aufeinanderfolgende Patronen bzw. deren Hülsen voneinander und fördern diese durch die Führungsbahn 18 in dem Munitionsmagazin 2.

[0026] Die Querstege 8 können ein der Patronenform angepaßtes Profil aufweisen, mit dem ein Verkanten der Patronen 4 möglichst vermieden wird. Ferner können die Querstege 8 axial drehbar an den beiden Ketten der Munitions-Führungskette 6 befestigt sein, um das Abrollen der Patronen 4 innerhalb der Führungsbahn 18 und damit auch auf den Querstegen 8 zu erleichtern.

[0027] In einer mittleren Schlaufe der Führungsbahn 18 - in dem in Fig. 1 dargestellten Ausführungsbeispiel in der Mitte links des Munitionsmagazins 2 - werden die Patronen über ein Zufuhrtrad 20 und Übergaberäder 22 und 24 an eine Munitionszufuhreinrichtung 25 übergeben. Die Munitionszufuhreinrichtung 25 weist eine Munitions-Zufuhrkette 26 auf, die in einer endlosen Schleife um eine erste 28 und eine zweite 30 Umlenkrolle geführt ist und mehrere aufeinanderfolgende schalenförmige Aufnahmebehälter 32 ausbildet. Die Aufnahmebehälter 32 sind so bemessen, daß sie jeweils eine Patrone 4 aufnehmen können. Die Munitions-Zufuhrkette 26 wird wiederum innerhalb einer Führungsbahn 34 geführt. In der Nähe der zweiten Umlenkrolle 30 kann eine selbst-einziehende Schußwaffe vorgesehen sein, welche die von der Munitions-Zufuhrkette 26 zugeführten Patronen übernimmt, verschießt und die leeren Patronenhülsen wiederum an die Munitions-Zufuhrkette 26 übergibt.

[0028] Bei einer Schußfolge werden somit Patronen 4 von der Munitions-Führungskette 6 in Förderrichtung A zu dem Zufuhrtrad 20 transportiert, von dort zwangsweise über das Übergaberad 22 einem entsprechenden Aufnahmebehälter 32 der Munitions-Zufuhrkette 26 übergeben, während gleichzeitig eine - in Zufuhrrichtung B gesehen - weiter vorne liegende Patrone an der zweiten Umlenkrolle 30 von einer nicht dargestellten Schußwaffe geladen wird. Die von dem vorhergehenden Schuß zurückbleibende Patronenhülse wird gleichzeitig mit dem Laden der neuen Patrone der Munitions-Zufuhrkette 26 übergeben, während eine weitere leere Patronenhülse von der zweiten Umlenkrolle 28 über das Übergaberad 24 zwangsweise dem Zufuhrtrad 20 und damit der Munitions-Führungskette 6 übergeben wird. Die leeren Patronenhülsen werden außerdem über die Umlenkrollen 16 und 12 weiter transportiert.

[0029] Das Zufuhrtrad 20 und die beiden Übergaberäder 22 und 24 sind formschlüssig mit der ersten Umlenkrolle 28 verbunden, so daß die über der zweiten Umlenkrolle 30 angreifende Einzugskraft der Schußwaffe

die Munitions-Zufuhrkette 26, die erste Umlenkrolle 28, die beiden Übergaberäder 22 und 24, das Zufuhrtrad 20 und auch die Munition-Führungskette 6 antreibt.

[0030] Durch Variation der relativen Position der ersten Umlenkrolle 28 sowie der beiden Übergaberäder 22 und 24 zu dem Zufuhrtrad 20 kann ein großer Anschlußwinkelbereich der Munitions-Zufuhrkette 26 zu dem Munitionsmagazin 2 abgedeckt werden.

[0031] Die jeweils eine Schlaufe der Munitions-Führungskette 6 bildende erste und zweite Umlenkrolle 14 und 16 sind in Förderrichtung A der Munitions-Führungskette 6 verschieblich angeordnet. Hierzu wird auf Fig. 2 verwiesen.

[0032] Fig. 2 zeigt eine schematische Seitenansicht des in Fig. 1 gezeigten Munitionsmagazins 2. In der gezeigten Seite des Munitionsmagazins 2 sind eine erste 36 und eine zweite 38 Kulissenschiene zum Aufnehmen jeweils eines ersten 40 und eines zweiten 42 Schlittens vorgesehen. Der erste Schlitten 40 ist über Laufrollen 44 und 46 in der ersten Kulissenschiene 36 verschieblich geführt und trägt die Achse der ersten Umlenkrolle 14. Ebenso ist der zweite Schlitten 42 über Laufrollen 48 und 50 in der zweiten Kulissenschiene 38 verschieblich geführt und trägt die Achse der zweiten Umlenkrolle 16. An dem ersten Schlitten 40 ist das Ende eines ersten Gestänges 52 schwenkbar befestigt, dessen anderes Ende mit dem ersten Ende einer Wippe 54 schwenkbar verbunden ist. Ebenso ist das Ende eines zweiten Gestänges 56 an dem zweiten Schlitten 42 schwenkbar befestigt, während das zweite Ende des zweiten Gestänges 56 mit dem zweiten Ende der Wippe 54 schwenkbar verbunden ist. Die Wippe 54 ihrerseits ist über eine Schwenkachse 58 in einer weiteren Kulissenschiene 60 verschieblich geführt. Insofern kann die Munitions-Führungskette 6 über die verschieblich geführte Wippe 54, die beiden Gestänge 52 und 56, die beiden Schlitten 40 und 42 und die beiden Umlenkrollen 14 und 16 entweder gespannt oder gelockert werden.

[0033] Wie oben beschrieben kann die Schußwaffe das Zufuhrtrad 20 antreiben, und zwar intermittierend im Abschußtakt der Patronen. Innerhalb jedes Antriebspulses wird die Munitions-Führungskette 6 anfänglich stark beschleunigt und anschließend wiederum abgebremst. In der Munitions-Führungskette treten während der Beschleunigung starke Zugkräfte auf, da ihre träge Masse aufgrund der zahlreich vorhandenen Patronen sehr hoch ist. Diese Zugkräfte während der Beschleunigungsphase gleicht die Wippe 54 aus, indem die erste Umlenkrolle 14 während der Beschleunigung in dem in Fig. 1 gezeigten Ausführungsbeispiel nach rechts bewegt wird, wodurch lediglich der sich zwischen dem Zufuhrtrad 20 und der ersten Umlenkrolle 14 befindliche Abschnitt der Munitions-Führungskette 6 beschleunigt werden muß. Zwischen dem Zufuhrtrad 20 und der zweiten Umlenkrolle 16 würde gleichzeitig eine Lase in der Munitions-Führungskette 6 entstehen, die jedoch durch die Wippe 54 kompensiert wird. Bewegt sich nämlich die erste Umlenkrolle 14 in der Fig. 1 nach rechts, d. h. der bewegliche

Schlitten 40 in der Fig. 2 nach links, so wird der Schlitten 42 von der Wippe 54 zwangsweise in der Fig. 2 nach rechts bewegt, was wiederum eine Bewegung der zweiten Umlenkrolle 16 in der Fig. 1 nach links bedeutet. Bei einer ortsfest gelagerten Wippe 54 würde somit die durch die Verkürzung der in Fig. 1 gezeigten Schlaufe zwischen Zufuhrrolle 20 und erster Umlenkrolle 14 entstehende Lase zwischen Zufuhrrolle 20 und zweiter Umlenkrolle 16 genau aufgehoben.

[0034] Mit der Wippe 54 ist ein Zahnsegment 62 starr verbunden, in das ein Zahnrad 64 eingreift. Das Zahnrad 64 betätigt über ein Übertragungsgestänge 66 ein Potentiometer 68. Mit der aus Zahnsegment 62, Zahnrad 64, Übertragungsgestänge 66 und Potentiometer 68 bestehenden Einrichtung kann somit die Schwenkstellung der Wippe 54 gemessen werden. Das Potentiometer 68 ist als Brückenweig einer nicht dargestellten Wheatstone'schen Brücke geschaltet, deren anderer Brückenweig aus zwei seriell geschalteten Widerständen besteht. Der zwischen den beiden Widerständen und dem Mittenabgriff des Potentiometers 68 abgegriffene Ausgang der Wheatstone'schen Brücke liefert bei entsprechender Dimensionierung der Widerstände und des Potentiometers einen Strom, der bei Mittenstellung der Wippe 54 gleich Null und ansonsten je nach Stellung der Wippe 54 positiv oder negativ ist. Dieses Ausgangssignal wird einem mit der Umlenkrolle 10 formschlüssig verbundenen Antrieb (nicht dargestellt) zugeführt. Der Antrieb wird dabei so gesteuert, daß er versuchen, die Wippe 54 zurück in die Ruhe- bzw. Nullstellung zu schwenken.

[0035] Anstelle dieser elektrisch aufgebauten Regelung kann auch eine zweckdienlich ausgeführte hydraulische Regelung vorgesehen werden.

[0036] Mit der Wippenkonstruktion und der unabhängig hiervon angetriebenen Umlenkrolle 10 wird die von der Schußwaffe erzeugte intermittierende Bewegung der Munitions-Zufuhrkette 26 und des Zufuhrrolles 20 in eine möglichst gleichmäßige Bewegung der Munitions-Führungskette 6 umgewandelt.

[0037] Fig. 3 und 3a zeigen einen Querschnitt durch das Munitionsmagazin 2. Der Schnitt erfolgt dabei durch eine Mittenfläche entlang der Kulissenschiene 60 der Wippe 54. In dem dargestellten Ausführungsbeispiel ist die Wippe 54 an beiden Seitenflächen des Munitionsmagazins 2 vorgesehen. Die jeweilige Schwenkachse 58 der Wippe 54 ist in einer Querbrücke 70 gelagert, welche die beiden Wippen 54 miteinander verbindet. Somit ist die Querbrücke 70 innerhalb der Kulissenschiene 60 auf beiden Seiten verschieblich geführt.

[0038] Eine beidseitig vorgesehene Kettenspannfeder 72 wirkt zwischen dem starren Gehäuse des Munitionsmagazins 2 und der verschieblich geführten Querbrücke 70. Hierzu ist die Kettenspannfeder 72 in einem starr mit dem Gehäuse des Munitionsmagazins 2 verbundenen Federführungszylinder 74 gehalten, während ihr freies bewegliches Ende über einen Federführungsstab 76 gegen die Querbrücke 70 drückt. Insgesamt drückt die Kettenspannfeder 72 die gesamte Wippe 54 in dem in Fig.

2 dargestellten Ausführungsbeispiel nach rechts, wodurch die beiden in Fig. 1 dargestellten Umlenkrollen 14 und 16 ebenfalls nach rechts gedrückt werden. Hierdurch wird die Munitions-Führungskette 6 mit einer bestimmten vorgegebenen Kettenspannung vorgespannt. Die Kettenspannung ergibt sich dabei aus der Federkonstanten der Kettenspannfeder 72 und ihrer Einrückposition. Für gewöhnliche Spiralfedern gilt hierbei das lineare Hook'sche Gesetz über weite Bereiche der Einrückposition.

[0039] Wird die Munitions-Führungskette 6 über das Zufuhrrolle 20 beschleunigt, so treten in der Munitions-Führungskette 6 kurzzeitig so starke Kräfte auf, daß die Spannkraft der Kettenspannfeder 72 überwunden wird. Das Resultat ist, daß die gesamte Wippe 54 in dem in Fig. 2 gezeigten Ausführungsbeispiel nach links bewegt wird, wodurch insgesamt eine Lase in der Munitions-Führungskette 6 entsteht. Im ungünstigsten Fall kann die durch die ruckartige Beschleunigung auftretende Kraft die Kettenspannfeder 72 bis zum Anschlag eindrücken. Der dabei noch vorhandene Bewegungsimpuls wird beim Anschlag in dem gesamten Material des Munitionsmagazins 2 aufgenommen. Dies kann schlimmstenfalls zu unerwünschten Materialrissen oder -brüchen führen.

[0040] Die Maßnahme, die Federkonstante der Kettenspannfeder 72 so stark zu erhöhen, daß ein solcher Fall im wesentlichen ausgeschlossen werden kann, führt hier nicht zum Ziel. Bei großen Federkonstanten ist die von der Kettenspannfeder 72 ausgeübte Spannkraft bereits nach einem Einrücken derselben über eine kurze Strecke so stark, daß die Munitions-Führungskette 6 unnötig stark gespannt wird, wodurch Führungsprobleme und Materialermüdungen auftreten können. Eine solche kurzstreckige Einrückung der Kettenspannfeder 72 kann aber beispielsweise bereits durch thermisch bedingte Materialdehnungen verursacht werden, da unterschiedliche Materialien für das Gehäuse des Munitionsmagazins 2 (Aluminium, Kohlefaserverbundstoffe, etc.) und die Munitions-Führungskette 6 (Stahl, etc.) verwendet werden. Insofern sollte die Federkonstante der Kettenspannfeder 72 so gewählt werden, daß selbst bei starken Temperaturänderungen und den damit einhergehenden Einrück- und Ausrückbewegungen die von der Kettenspannfeder 72 ausgeübte Spannkraft auf die Munitions-Führungskette 6 in vernünftigen Bereichen bleibt.

[0041] Um bei so dimensionierten Kettenspannfedern 72 trotzdem ein Anschlagen zu verhindern, ist beidseitig des Munitionsmagazins 2 ein hydraulischer Zylinder 78 vorgesehen, dessen Zylinder starr mit dem Federführungszylinder 74 verbunden ist. In dem hydraulischen Zylinder 78 ist ein Kolben 80 parallel zu der Wirkrichtung der Kettenspannfeder 72 geführt. Eine Kolbenstange 82 des Kolbens 80 ist über ein T-Nut 84 mit der Querbrücke 70 kraftschlüssig verbunden. In dem Kolben 80 ist ferner ein Kugelrückschlagventil 86 vorgesehen, daß bei einem Einrücken des Kolbens 80 in den Zylinder schließt, wobei die Schließbewegung wesentlich von einem Federmittel bewirkt wird. Beim Ausrücken des Kolbens 80 öffnet das

Kugelrückschlagventil 86 aufgrund des durch einen Entlüftungskanal des Kugelrückschlagventils 86 fließenden Hydraulikfluids in dem hydraulischen Zylinder 78.

[0042] Der hydraulische Zylinder 78 ist dabei so dimensioniert, daß er einer schnellen Einrückbewegung seines Kolbens 80 einen im wesentlichen unendlichen Widerstand entgegensetzt. Bei einer solchen schnellen Einrückbewegung blockiert der hydraulische Zylinder 78 somit über die Kolbenstange 82 die Bewegung der Querbrücke 70 in dem in Fig. 3 dargestellten Ausführungsbeispiel nach links. Eine schnelle Bewegung der Querbrücke 70 nach links tritt wie oben ausgeführt in dem Fall auf, daß das Zufuhrrohr 20 die Munitions-Führungskette 6 beschleunigt. Der hydraulische Zylinder 78 bewirkt also in der Summe ein Erhöhen der Federkonstanten der Kettenspannfeder 72 auf einen Wert von fast Unendlich. Dies entspricht dem Fall, daß die Querbrücke 70 bzw. die Wippe 54 starr mit dem Gehäuse des Munitionsmagazins 2 verbunden ist. Somit werden die gesamten Beschleunigungskräfte lediglich in eine Schwenkbewegung der Wippe 54 transformiert und mit entsprechender Verzögerung von den beiden Antrieben der Umlenkrollen 10 und 12 wiederum kompensiert. Mit anderen Worten wird die Spannbewegung entgegen der Spannrichtung der Munitions-Führungskette 6 im wesentlichen blockiert. Es kann somit keine Lose in der Munitions-Führungskette 6 entstehen.

[0043] Bei zeitlich sehr langsamen Spannbewegungen, die beispielsweise durch thermische Materialdehnungen hervorgerufen werden, kann der Kolben 80 ohne größeren Widerstand in den hydraulischen Zylinder 78 einrücken, da der Spalt zwischen Kolben 80 und Zylinder entsprechend dimensioniert ist. Für solche langsamen Geschwindigkeiten stellt der hydraulische Zylinder 78 also keinen zusätzlichen Widerstand bereit, so daß die Federkonstante der Kettenspannfeder 72 im wesentlichen wieder ihren normalen Wert zum Einstellen der vorgegebenen Kettenspannung annimmt.

[0044] Sollte nun im Zuge einer Beschleunigung der Munitions-Führungskette 6 eine Lose entstanden sein, d. h. die Kettenspannfeder 72 über ihre Stellung bei normal gespannter Kette eingerückt worden sein, so kann die von der Kettenspannfeder 72 aus der eingerückten Lage wirkende Rückstellkraft vollständig, d. h. mit der normalen Federkonstanten auf die Querbrücke 70 wirken. Der Kolben 80 erfährt beim Ausrücken aus dem Zylinder nämlich keinen wesentlichen Widerstand, da das Kugelrückschlagventil 86 beim Ausrücken öffnet. Mit anderen Worten ist die Federkonstante bei einer Spannbewegung der Kettenspannfeder 72 im wesentlichen geschwindigkeitsunabhängig und nimmt dabei den normalen Wert zum Einstellen der vorgegebenen Kettenspannung an. Dies gilt selbstverständlich auch für langsame Dehnbewegungen beispielsweise aufgrund thermischer Materialdehnungen der Munitions-Führungskette 6, da der Widerstand des Kolbens 80 beim Ausrücken im wesentlichen geschwindigkeitsunabhängig ist.

[0045] In Fig. 2 ist ferner ein Ketteneinstellmittel 90

gezeigt, das auf das Zufuhrrohr 20 oder die erste Umlenkrolle 28 wirkt. Das Ketteneinstellmittel 90 weist ein schwenkbares Schneckengetriebe 92 auf, das von einem Antriebswellenstummel 94 aus betrieben werden kann. An der Achse des Zufuhrrohrs 20 bzw. der ersten Umlenkrolle ist starr ein Zahnkranz 96 außen am Gehäuse angebracht, in den das eingeschwenkte Schneckengetriebe 92 eingreifen kann. Somit kann die Position der Munitions-Führungskette 6 mittels Drehen des Schneckengetriebes 92, welches im eingeschwenkten Zustand den Zahnkranz 96 und damit das Zufuhrrohr 20 bzw. die erste Umlenkrolle 28 dreht, bewegt werden.

[0046] So kann der Munitionsvorrat im Munitionsmagazin 2 unter Verwendung eines geeigneten Bodengerätes, beispielsweise ebenfalls ein gurtloser Vorratsbehälter, der nach dem gleichen Funktionsprinzip arbeitet, in kürzester Zeit aufgefüllt werden, während gleichzeitig die leeren Patronenhülsen oder Zündversager entnommen werden. Nach dem Auffüllvorgang wird die Munitions-Führungskette 6 über den Antriebswellenstummel 94 in geeignete Position gebracht, damit sie optimal mit der selbsteinziehenden Schußwaffe zusammenarbeiten kann.

[0047] Fig. 4 zeigt eine Aufsicht auf einen Freilauf mit lösbarer Sperre für die erste Umlenkrolle 28. Die Munitions-Zufuhrkette 26 der Munitionszufuhreinrichtung 25 stellt bei ihrer Bewegung um die beiden Umlenkrollen 28 und 30 eine federnde Masse dar. Wenn die Umlenkrolle 30 von der Schußwaffe mit Unterbrechungen angetrieben wird, d. h. kurz beschleunigt und abgebremst wird, wird die Munitions-Zufuhrkette 26 auf der Patronenzufuhrseite gestreckt, während sie auf der Patronenhülsenabfuhrseite gestaucht wird. Dementsprechend verzögert wird die erste Umlenkrolle 28 von der zweiten Umlenkrolle 30 über die Munitions-Zufuhrkette 26 angetrieben.

[0048] Zeitlich zwischen den Schüssen steht die zweite Umlenkrolle 30 still, während die Munitions-Zufuhrkette 26 aufgrund ihrer trägen Masse und der Rückstellkräfte noch nicht sofort ihren Ruhezustand einnehmen kann. Die gestauchten bzw. gedehnten Kettenabschnitte bewirken Rückstellkräfte in der Munitions-Zufuhrkette 26, welche die erste Umlenkrolle 28 zu einer sich hin- und herbewegenden Drehung bringen.

[0049] Wird bei einer nachfolgenden Beschleunigung der zweiten Umlenkrolle 30, beispielsweise beim nächsten Schuß, die Munitions-Zufuhrkette 26 auf der Patronenzufuhrseite in die Zufuhrrichtung B beschleunigt, so kann es im ungünstigsten Fall sein, daß die Umlenkrolle 28 gerade eine Drehbewegung in entgegengesetzter Richtung durchführt. Da die Umlenkrolle 28 über die Übergaberäder 24 kraftschlüssig mit dem Zufuhrrohr 20 und damit mit der gesamten Munitions-Führungskette 6 in dem Munitionsmagazin 2 verbunden ist, wird bei dieser sich hin- und herbewegenden Drehbewegung der Umlenkrolle 28 eine große träge Masse bewegt. Diese träge Masse muß nunmehr aber von dem Antrieb der Umlenkrolle 30 derart überwunden werden, daß die erste Umlenkrolle 28 erst abgebremst und anschließend in eine

Drehbewegung in Richtung der Zufuhrri-
 chung B gebracht wird. Insgesamt muß der Antrieb der Umlenkrolle
 30 in diesem Fall eine sehr große Masse beschleunigen,
 wodurch dieser Antrieb unverhältnismäßig stark dimen-
 sioniert sein müßte und die Munitions-Zufuhrkette 26 un-
 verhältnismäßig stark belastbar ausgebildet sein müßte.

[0050] Um diese übermäßige Dimensionierung zu ver-
 hindern, ist die erste Umlenkrolle 28 starr mit einem Frei-
 lauf 119 gekoppelt (siehe auch Figur 2), der eine Dreh-
 bewegung der ersten Umlenkrolle 28 entgegen der Zu-
 fuhrri-
 chung B sperrt. Dank dieses Freilaufes 119 kann
 keine Beschleunigung der Umlenkrolle 28 sowie der da-
 mit gekoppelten Einheiten mehr entgegen der Zufuhr-
 richtung B auftreten, so daß der Antrieb der zweiten Um-
 lenkrolle 30 stets lediglich die gesamte träge Masse der
 Munitions-Zufuhrkette 26 beschleunigen, nicht aber zu-
 vor erst abbremsen muß.

[0051] Da der Antrieb die zweite Umlenkrolle 30 stets
 in eine vorgegebene Lage bringt, welche beispielsweise
 durch den Abschußmechanismus einer selbstesteinziehen-
 den Schußwaffe vorgegeben ist, wird nunmehr durch die
 Streckung der Munitions-Zufuhrkette 26 auf der Patro-
 nenzufuhrbahn und die damit einhergehende Rückstell-
 kraft die erste Umlenkrolle 28 anschließend so weit in
 Zufuhrri-
 chung B gedreht, daß die Munitions-Zufuhrkette 26 auf der Patro-
 nenzufuhrseite leicht gestaucht wird. Damit hat eine nachfolgende Beschleunigung der zweiten
 Umlenkrolle 30 in der Summe noch weniger Kraft aufzu-
 bringen, da die für diese Beschleunigung positiv vorge-
 spannte Munitions-Zufuhrkette 26 einen Teil ihrer Ket-
 tenspannung in die Beschleunigung stecken kann. Der
 Kettenteil auf der Patronenhülsenabfuhrbahn wird näm-
 lich gleichzeitig in dem Maße gedehnt, wie derjenige Teil
 auf der Patronenzufuhrseite gestaucht wird. Damit stel-
 len sich aber auf beiden Bahnen solche durch die Muni-
 tions-Zufuhrkette 26 bewirkte Rückstellkräfte ein, daß die
 Beschleunigung durch die zweite Umlenkrolle 30 unter-
 stützt wird.

[0052] Der Freilauf 119 wird nachfolgend nicht näher
 erläutert, da seine Funktion und sein Aufbau aus dem
 Stand der Technik hinreichend bekannt ist. Im übrigen
 kann für den Freilauf 119 jede andere geeignete Art von
 Sperrmittel eingesetzt werden, die eine Drehung der er-
 sten Umlenkrolle 28 in die eine Richtung gestattet und
 in die andere Richtung im wesentlichen (vorzugsweise
 starr) sperrt.

[0053] Wird als Sperrmittel der Freilauf 119 eingesetzt,
 so ist dessen Sperrwirkung in die eine Drehrichtung
 grundsätzlich nicht ohne weiteres lösbar. Um bei dem
 Freilauf 119 trotzdem ein Lösen dieser Sperrwirkung zu
 gestatten, ist der Freilauf 119 mit einer zusätzlichen lös-
 baren Sperre gekoppelt, die nachfolgend mit Bezug auf
 Fig. 4 näher erläutert wird.

[0054] Fig. 4 zeigt eine solche lösbare Sperre, die mit
 dem Freilauf 119 kraftschlüssig gekoppelt ist. Insbeson-
 dere sitzt der Freilauf in einem Klinkenrad 102 und ist
 starr mit der ersten Umlenkrolle 28 gekoppelt. Ein Ge-
 häuse 115 dieser lösbaren Sperre weist einen in Eingriff

mit den Klinken des Klinkenrads 102 stehenden Sperr-
 zylinder 108 auf. Der Sperrzylinder 108 weist eine ebene
 Stirnfläche auf, die bei durch eine Exzenterwelle 112 aus-
 gerücktem Sperrzylinder 108 an den steilen Flanken der
 Klinken des Klinkenrads 102 anschlägt. Damit wird eine
 Drehung des Klinkenrads 102 in dem in Fig. 4 gezeigten
 Ausführungsbeispiel im Uhrzeigersinn gesperrt. Ferner
 wird eine Drehung des Klinkenrades 102 entgegen dem
 Uhrzeigersinn ebenfalls durch den ausgerückten Sperr-
 zylinder 108 gesperrt, da dessen Mantelfläche genau an
 die flache Flanke einer Klinke anschlägt. Die lösbare
 Sperre sperrt also bei ausgerücktem Sperrzylinder 108
 eine Bewegung des Klinkenrades 102, wenn die Muni-
 tions-Zufuhrkette 26 sowohl in als auch entgegen der Zu-
 fuhrri-
 chung B bewegt wird. Die Achse 120 ist demnach
 nur in der durch den Freilauf 119 vorgegebenen Richtung
 drehbar.

[0055] Der Sperrzylinder 108 ist in dem Gehäuse 115
 geführt, aus welchem der Sperrzylinder 108 im wesent-
 lichen tangential in Richtung des Klinkenrads 102 aus-
 rückbar ist. Die Ausrückbewegung wird durch die Exzen-
 terwelle 112 bewirkt, die über eine nicht dargestellte
 Drehstange betätigbar ist. In der Exzenterwelle 112 ist
 eine kleine Aussparung vorgesehen, in die ein Arretier-
 stift 116 radial eingreifen kann. Dieser Arretierstift 116
 wird durch die Federkraft einer Feder 118 in diese Aus-
 sparung gedrückt. Die Exzenterwelle 112 ist dabei derart
 zu der Aussparung ausgerichtet, daß der Arretierstift 116
 bei vollständig ausgerücktem Sperrzylinder 108 in die
 Aussparung eingreift. Damit wird verhindert, daß die Ex-
 zenterwelle 112 bei ausgerücktem Sperrzylinder 108 und
 damit gesperrtem Klinkenrad 102 ungewollt gedreht
 wird.

[0056] Die auf die Exzenterwelle 112 wirkende Stirn-
 fläche des Arretierstiftes 116 ist dabei derart ausgestal-
 tet, daß mit Aufbringen eines entsprechenden Drehmo-
 mentes auf die Exzenterwelle 112 die Aussparung aus
 dem Arretierstift 116 freikommt, damit die Exzenterwelle
 112 gedreht werden kann und somit der Sperrzylinder
 108 in das Gehäuse 115 einrückbar ist. Die Klinken des
 Klinkenrads 102 können dann bei einer Bewegung des
 Klinkenrads 102 im Uhrzeigersinn den Sperrzylinder 108
 in das Gehäuse 115 einrücken, so daß die Sperrwirkung
 auf das Klinkenrad 102 in diese Drehrichtung aufgehoben
 ist.

[0057] Bei gelöster Sperrwirkung auf das Klinkenrad
 102 kann die erste Umlenkrolle 28 also auch entgegen
 der Zufuhrri-
 chung B gedreht werden. Der Freilauf 119
 sperrt zwar eine solche Bewegung, da er jedoch starr mit
 dem Klinkenrad 102 verbunden ist, und dieses nunmehr
 entgegen der Zufuhrri-
 chung B gedreht werden kann, ist die Sperrwirkung des Freilaufes 119 somit aufgehoben.
 In diesem Zustand kann das Munitionsmagazin 2 bei-
 spielsweise be- oder entladen werden, worauf anschlie-
 ßend die Lage der Munitions-Zufuhrkette 26 festgelegt
 ist.

[0058] Ist die Munitions-Zufuhrkette 26 nach dem Be-
 oder Entladevorgang wieder genau in ihre Lage bezüg-

lich des Antriebs der zweiten Umlenkrolle 30 (beispielsweise der selbsteinziehenden Schußwaffe) gebracht worden, so kann es im ungünstigsten Fall sein, daß der Sperrzylinder 108 und eine entsprechende Klinke des Klinkenrads 102 so zueinander positioniert sind, daß die Exzenterwelle 112 nicht in die vollständig ausgerückte Lage des Zylinders 108 gedreht werden kann. Außerdem kann bei einem diesen Widerstand überkommenden Ausrückvorgang des Sperrzylinders 108 das Klinkenrad 102 ungewollt in eine Drehrichtung gedreht werden, in welche der Freilauf 119 sperrt. Als Folge wird dadurch aber die erste Umlenkrolle 28 wieder bewegt und somit die zuvor in ihrer Lage justierte Munitions-Zufuhrkette 26 wieder dejustiert.

[0059] Um einen solchen Dejustiervorgang beim Arretieren des Sperrzylinders 108 zu verhindern, ist ein zusätzlicher Zylinder 114 mit einer halbkugelförmigen Stirnfläche vorgesehen, der ebenfalls im Gehäuse 115 geführt, radial auf die Klinken des Klinkenrades 102 wirkt. Der Zylinder 114 wird dabei von der Federkraft einer Feder 118 radial in Richtung der Klinken bewegt. Die halbkugelförmige Stirnfläche drückt nunmehr derart auf die Klinken des Klinkenrades 102, daß das Klinkenrad 102 stets in Drehrichtung im Uhrzeigersinn gedreht wird, in welche Drehrichtung der Freilauf 119 nicht sperrt. Daher kommt es lediglich zu einer Bewegung des Klinkenrades 102, nicht aber zu einer Bewegung der ersten Umlenkrolle 28. Der Abstand der beiden Zylinder 108 und 114 ist dabei derart bemessen, daß bei vollständig ausgerücktem Zylinder 114, wenn sich die halbkugelförmige Stirnfläche also genau zwischen zwei Klinken befindet, eine optimale Stellung des Sperrzylinders 108 bezüglich der Klinken vorliegt, so daß die Exzenterwelle 112 den Sperrzylinder 108 vollständig ausrücken kann.

Patentansprüche

1. Munitionszufuhrvorrichtung (25) zum Zuführen von gurtlos geführter Munition in eine insbesondere selbsteinziehende Schußwaffe, mit:
 - a) einer endlos geführten Munitions-Zufuhrkette (26) zum Zuführen von Munition in die Schußwaffe,
 - b) wenigstens zwei Umlenkeinheiten (28; 30) zum Führen der Munitions-Zufuhrkette (26), und
 - c) einem Antrieb zum intermittierenden Antreiben einer der Umlenkeinheiten (30), um der Schußwaffe Munition in Munitions-Zufuhrrichtung (B) intermittierend zuzuführen,

dadurch gekennzeichnet, daß

 - d) die wenigstens eine nicht angetriebene Umlenkeinheit (28) mit einer Sperrvorrichtung gekoppelt ist, welche eine Bewegung der Umlenkeinheit (28) entgegen der Munitions-Zufuhrrichtung (B) sperrt.

2. Munitionszufuhrvorrichtung nach Anspruch 1, **dadurch gekennzeichnet, daß** die Sperrvorrichtung ein Freilauf ist.
3. Munitionszufuhrvorrichtung nach Anspruch 1 oder 2, **dadurch gekennzeichnet, daß** die Sperrvorrichtung derart ausgebildet ist, daß ihre entgegen der Munitions-Zufuhrrichtung (B) wirkende Sperre lösbar ist.
4. Munitionszufuhrvorrichtung nach einem der vorhergehenden Ansprüche, **dadurch gekennzeichnet, daß** die Sperrvorrichtung ein Einstellmittel (90) zum Einstellen der Lage der Munitions-Zufuhrkette (26) in Munitions-Zufuhrrichtung aufweist.
5. Munitionszufuhrvorrichtung nach Anspruch 4, **dadurch gekennzeichnet, daß** das Einstellmittel (90) eine extern betätigbare Schnecken spindle (92) und einen kraftschlüssig mit der nicht angetriebenen Umlenkeinheit (28) gekoppelten Zahnkranz (96) aufweist, wobei die Schnecken spindle (92) in den Zahnkranz (96) eingreift.
6. Munitionszufuhrvorrichtung nach einem der vorhergehenden Ansprüche, **dadurch gekennzeichnet, daß** die Sperrvorrichtung starr mit einem Klinkenrad (102) gekoppelt ist, in das ein zugehöriger Sperrzylinder (108) eingreift, wobei der Sperrzylinder (108) so bezüglich des Klinkenrades (102) angeordnet ist, daß er eine Bewegung des Klinkenrades (102) sperrt, wenn die Munitions-Zufuhrkette (26) entgegen der Munitions-Zufuhrrichtung (B) bewegt wird.
7. Munitionszufuhrvorrichtung nach Anspruch 6, **dadurch gekennzeichnet, daß** der Sperrzylinder (108) derart ausgebildet ist, daß er das Klinkenrad (102) ebenfalls bei einer Bewegung der Munitions-Zufuhrkette (26) in Munitions-Zufuhrrichtung (B) sperrt.
8. Munitionszufuhrvorrichtung nach Anspruch 6 oder 7, **dadurch gekennzeichnet, daß** der Sperrzylinder (108) als zylindrischer Stift (114) mit einer in das Klinkenrad (104) eingreifenden ebenen Stirnfläche ausgebildet ist, der über ein Exzentermittel (112) mit dem Klinkenrad (102) lösbar in Eingriff gebracht werden kann.
9. Munitionszufuhrvorrichtung nach einem der Ansprüche 6 bis 8, **dadurch gekennzeichnet, daß** ein Mittel (114, 116, 118) vorgesehen ist, welches den Sperrzylinder (104) in eine definierte Eingriffslage in das Klinkenrad (102) bringt.
10. Munitionszufuhrvorrichtung nach Anspruch 9, **dadurch gekennzeichnet, daß** das Mittel (114, 116, 118) ein federnd abgestützter zylindrischer Stift

(114) mit in das Klinkenrad (102) eingreifender halbkugelförmiger Stirnfläche ist.

11. Munitionszufuhrvorrichtung nach einem der vorhergehenden Ansprüche, **dadurch gekennzeichnet, daß** die intermittierend angetriebene Umlenkeinheit (30) in Nähe der Schußwaffe angeordnet ist und von dieser angetrieben wird.
12. Munitionszufuhrvorrichtung nach einem der vorhergehenden Ansprüche, **dadurch gekennzeichnet, daß** die nicht angetriebene Umlenkeinheit (28) mit einer Übergabeeinrichtung (20) gekoppelt ist, welche für den Austausch von Munition bzw. Munitionsresten mit einem an die Munitionszufuhrvorrichtung (25) gekoppelten Munitionsmagazin (2) ausgelegt ist, wobei die Bewegungen einer weiteren in dem Munitionsmagazin (2) vorgesehenen Munitions-Führungskette (6) und der Munitions-Zufuhrkette (26) gekoppelt sind.
13. Munitionszufuhrvorrichtung nach Anspruch 12, **gekennzeichnet durch:**
 - a) wenigstens ein Kettenspannmittel (72) zum Spannen der Munitions-Führungskette (6) und/oder Munitions-Zufuhrkette (26) mit einer vorgegebenen Kettenspannung, wobei das Kettenspannmittel (72) zum Erhöhen der jeweiligen Kettenspannung eine Spannbewegung in Spannrichtung und zum Erniedrigen der Kettenspannung eine Spannbewegung entgegen der Spannrichtung durchführt, und
 - b) das Kettenspannmittel (72) ein Mittel (78) aufweist zum Beeinflussen der Federkonstanten des Kettenspannmittels (72) abhängig von der Spannrichtung und der Geschwindigkeit der Spannbewegung.

Claims

1. An ammunition feed device (25) for feeding beltless-lyfed ammunition into a self-loading firearm in particular, comprising:
 - a) an endlessly guided ammunition feed chain (26) for feeding ammunition into the firearm,
 - b) at least two deflection units (28; 30) for guiding the ammunition feed chain (26), and
 - c) a drive for the intermittent driving of one of the deflection units (30) for intermittently feeding ammunition into the firearm in the ammunition feed direction (B),
characterised in that
 - d) the at least one non-driven deflection unit (28) is coupled with a locking device which inhibits a movement of the deflection unit (28) opposite to

the ammunition feed direction (B).

2. An ammunition feed device according to Claim 1, **characterised in that** the locking device is a free-wheel.
3. An ammunition feed device according to Claim 1 or 2, **characterised in that** the locking device is constructed in such a manner that its detent acting opposite to the ammunition feed direction (B) can be released.
4. An ammunition feed device according to one of the preceding Claims, **characterised in that** the locking device comprises an adjustment means (90) for adjusting the position of the ammunition feed chain (26) in the ammunition feed direction.
5. An ammunition feed device according to Claim 4, **characterised in that** the adjustment means (90) comprises an externally operated worm gear (92) and a toothed ring (96) coupled frictionally with the non-driven deflection unit (28), with the worm gear (92) engaging in the toothed ring (96).
6. An ammunition feed device according to one of the preceding Claims, **characterised in that** the locking device is rigidly coupled with a ratchet wheel (102), into which an associated locking cylinder (108) engages, with the locking cylinder (108) being disposed in relation to the ratchet wheel (102) so that it inhibits a movement of the ratchet wheel (102) when the ammunition feed chain (26) is moved opposite to the ammunition feed direction (B).
7. An ammunition feed device according to Claim 6, **characterised in that** the locking cylinder (108) is constructed in such a manner that it also inhibits the ratchet wheel (102) during a movement of the ammunition feed chain (26) in the ammunition feed direction (B).
8. An ammunition feed device according to Claim 6 or 7, **characterised in that** the locking cylinder (108) is constructed as a cylindrical pin (114), with a planar end surface engaging in the ratchet wheel (104), which can be brought into releasable engagement with the ratchet wheel (102) via an eccentric means (112).
9. An ammunition feed device according to one of Claims 6 to 8, **characterised in that** a means (114, 116, 118) is provided which brings the locking cylinder (104) into a defined engagement position in the ratchet wheel (102).

10. An ammunition feed device according to Claim 9, **characterised in that** the means (114, 116, 118) is a spring-loaded cylindrical pin (114) having a hemispherical end surface that engages in the ratchet wheel (102). 5
11. An ammunition feed device according to one of the preceding Claims, **characterised in that** the intermittently driven deflection unit (30) is disposed in the vicinity of the fire-arm and is driven thereby. 10
12. An ammunition feed device according to one of the preceding Claims, **characterised in that** the non-driven deflection unit (28) is coupled with a transfer device (20), which for the exchange of ammunition or spent ammunition is designed with an ammunition magazine (2) coupled to the ammunition feed device (25), with the movements of an additional ammunition guide chain (6) provided in the ammunition magazine (2) and of the ammunition feed chain (26) being coupled. 15 20
13. An ammunition feed device according to Claim 12, **characterised by:** 25
- a) at least one chain tensioning means (72) for tensioning the ammunition guide chain (6) and/or ammunition feed chain (26) with a pre-determined chain tension, with the chain tensioning means (72) performing a tensioning movement in the tensioning direction to increase the respective chain tension and a tensioning movement opposite to the tensioning direction to reduce the chain tension, and 30
 - b) the chain tensioning means (72) comprises a means (78) for influencing the spring constants of the chain tensioning means (72) independently of the tensioning direction and the speed of the tensioning movement. 35 40

Revendications

1. Dispositif d'alimentation en munitions (25) pour l'arrivée de munitions guidées sans sangle dans une arme à feu en particulier auto-rentrante, comprenant : 45
- a) une chaîne d'alimentation en munitions (26) guidée de façon continue pour l'arrivée de munitions dans l'arme à feu, 50
 - b) au moins deux unités d'inversion (28 ; 30) pour le guidage de la chaîne d'alimentation en munitions (26), et 55
 - c) un entraînement pour l'entraînement intermittent de l'une des unités d'inversion (30), afin d'amener de façon intermittente à l'arme à feu

les munitions dans le sens d'alimentation en munitions (B), **caractérisé en ce que** d) la au moins une unité d'inversion (28) non-entraînée est couplée avec un dispositif de blocage qui bloque un déplacement de l'unité d'inversion (28) dans le sens contraire au sens d'alimentation en munitions (B).

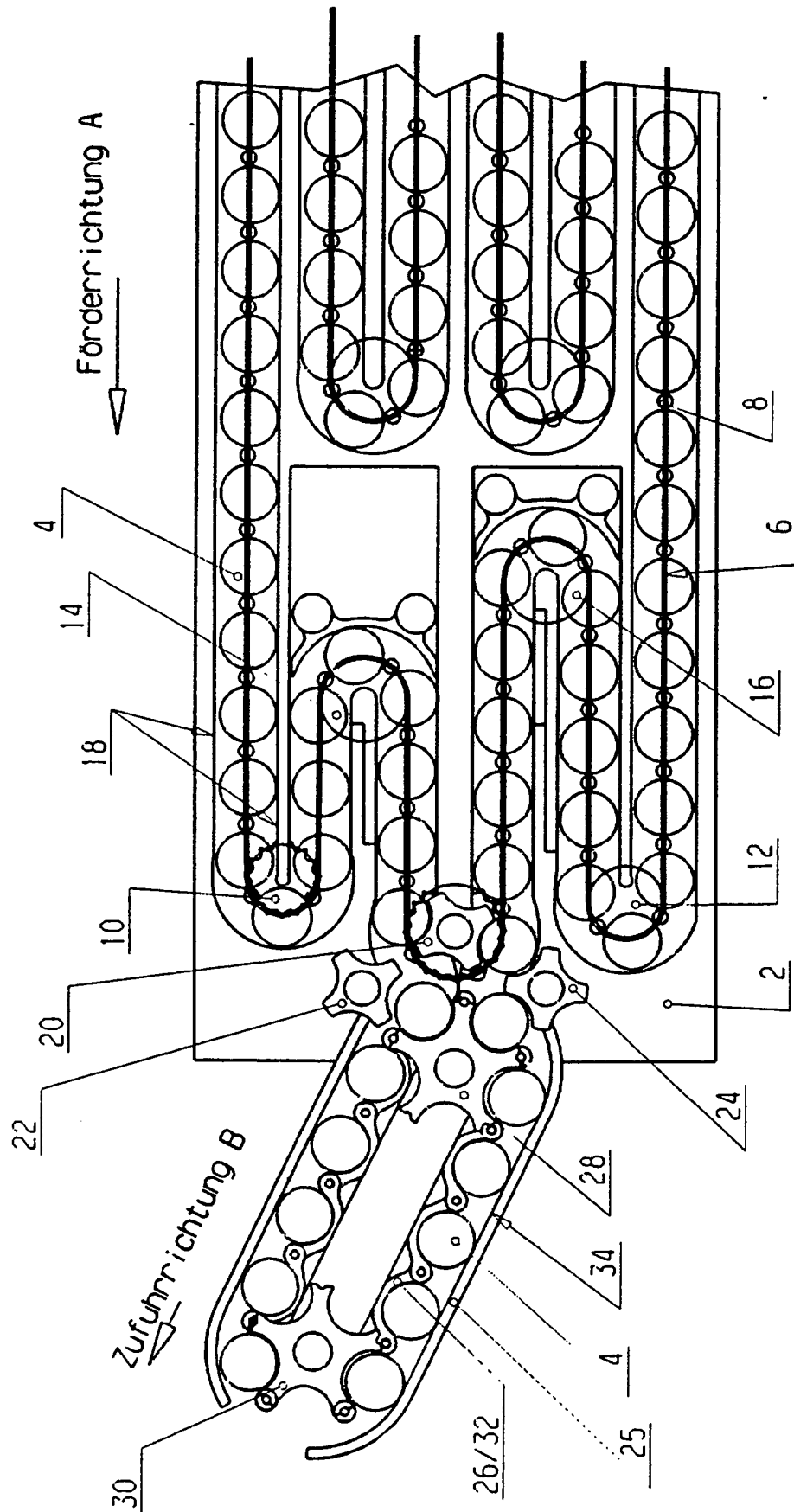
2. Dispositif d'alimentation en munitions selon la revendication 1, **caractérisé en ce que** le dispositif de blocage est un système à roue libre.
3. Dispositif d'alimentation en munitions selon la revendication 1 ou 2, **caractérisé en ce que** le dispositif de blocage est conçu de telle sorte que son dispositif de blocage agissant dans le sens contraire au sens d'alimentation en munitions (B) est amovible.
4. Dispositif d'alimentation en munitions selon l'une quelconque des revendications précédentes, **caractérisé en ce que** le dispositif de blocage présente un moyen de réglage (90) pour le réglage de la position de la chaîne d'alimentation en munitions (26) dans le sens d'alimentation en munitions.
5. Dispositif d'alimentation en munitions selon la revendication 4, **caractérisé en ce que** le moyen de réglage (90) présente une broche à vis sans fin (92) pouvant être actionnée de façon externe et une couronne dentée (96) couplée par adhérence à l'unité d'inversion (28) non-entraînée, la broche à vis sans fin (92) s'engageant dans la couronne dentée (96).
6. Dispositif d'alimentation en munitions selon l'une quelconque des revendications précédentes, **caractérisé en ce que** le dispositif de blocage est couplé de façon fixe avec une roue à cliquet (102), dans laquelle s'engage un cylindre de blocage (108) spécifique, le cylindre de blocage (108) étant disposé par rapport à la roue à cliquet (102) de telle sorte qu'il bloque un déplacement de la roue à cliquet (102) lorsque la chaîne d'alimentation en munitions (26) est déplacée dans le sens contraire au sens d'alimentation en munitions (B).
7. Dispositif d'alimentation en munitions selon la revendication 6, **caractérisé en ce que** le cylindre de blocage (108) est conçu de telle sorte qu'il bloque la roue à cliquet (102) également lors d'un déplacement de la chaîne d'alimentation en munitions (26) dans le sens d'alimentation en munitions (B).
8. Dispositif d'alimentation en munitions selon la revendication 6 ou 7, **caractérisé en ce que** le cylindre de blocage (108) est réalisé sous la forme d'une goupille (114) cylindrique avec une face frontale plane s'engageant dans la roue à cliquet (102), laquelle goupille peut être mise en prise de façon amovible

avec la roue à cliquet (102) par un moyen excentrique (112).

9. Dispositif d'alimentation en munitions selon l'une quelconque des revendications 6 à 8, **caractérisé en ce qu'il** est prévu un moyen (114, 116, 118), qui amène le cylindre de blocage (104) dans une position d'engagement définie dans la roue à cliquet (102). 5
10. Dispositif d'alimentation en munitions selon la revendication 9, **caractérisé en ce que** le moyen (114, 116, 118) est une goupille cylindrique soutenue de façon élastique avec une face frontale de forme semi-sphérique et s'engageant dans la roue à cliquet (102). 10
15
11. Dispositif d'alimentation en munitions selon l'une quelconque des revendications précédentes, **caractérisé en ce que** l'unité d'inversion (30) entraînée de façon intermittente est disposée à proximité de l'arme de tir et est entraînée par celle-ci. 20
12. Dispositif d'alimentation en munitions selon l'une quelconque des revendications précédentes, **caractérisé en ce que** l'unité d'inversion (28) non-entraînée est couplée avec un dispositif de transfert (20) qui est conçu pour le remplacement de munitions ou de restes de munition avec un chargeur de munitions (2) couplé au dispositif d'alimentation en munitions (25), les déplacements d'une autre chaîne de guidage de munitions (6) prévus dans le chargeur de munitions (2) et de la chaîne d'alimentation en munitions (26) étant couplés. 25
30
35
13. Dispositif d'alimentation en munitions selon la revendication 12, **caractérisé par** :
 - a) au moins un moyen de tension de chaîne (72) pour la tension de la chaîne de guidage de munitions (6) et/ou de la chaîne d'alimentation en munitions (26) avec une tension de chaîne prédéfinie, le moyen de tension de chaîne (72) effectuant pour augmenter la tension de chaîne respective un mouvement de tension dans le sens de tension et pour abaisser la tension de chaîne un mouvement de tension dans le sens contraire au sens de tension, et 40
45
 - b) le moyen de tension de chaîne (72) présentant un moyen (78) pour influencer la constance de rappel du moyen de tension de chaîne (72) en fonction du sens de tension et de la vitesse du mouvement de tension. 50

55

Fig. 1



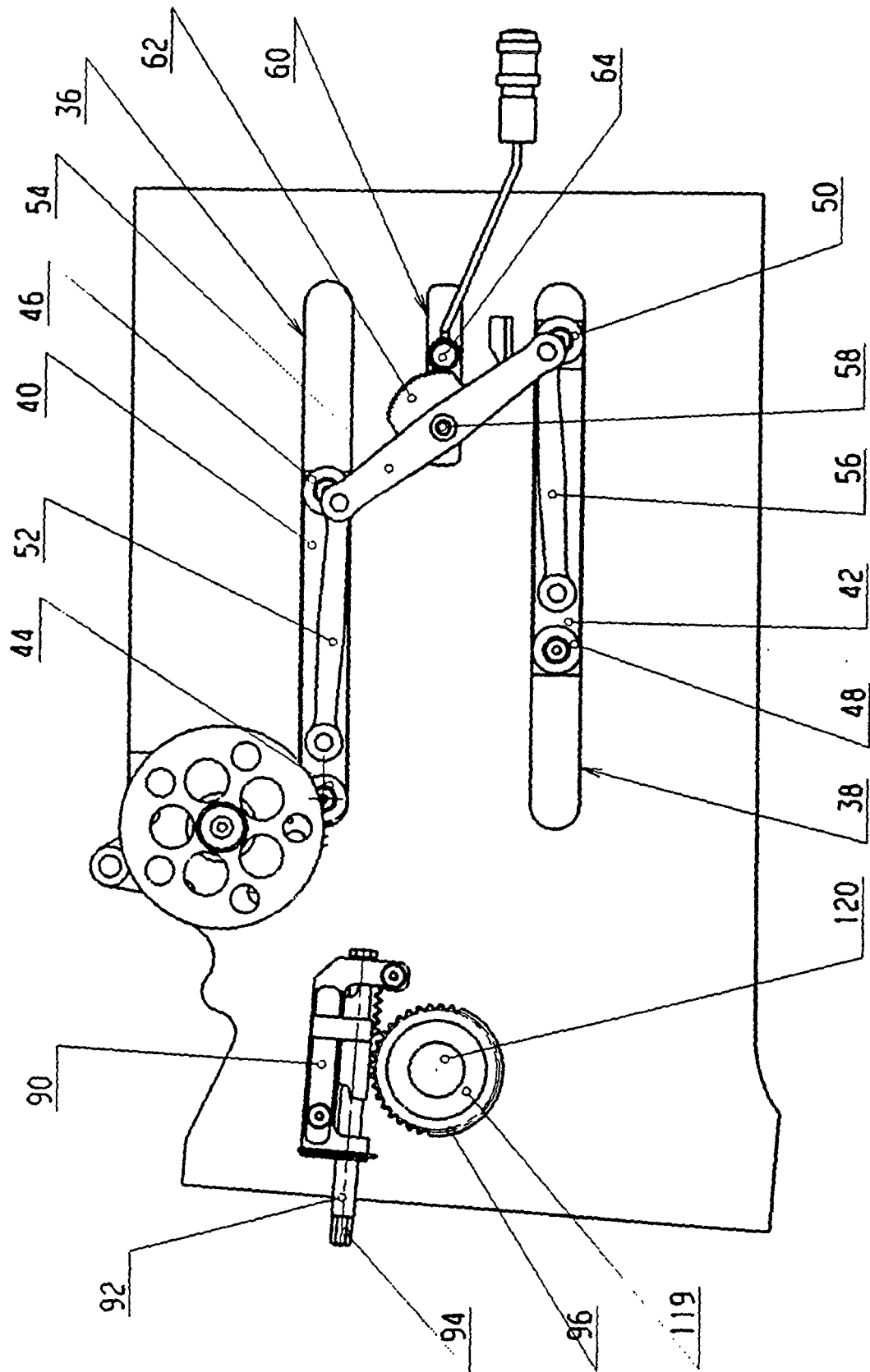


Fig. 2

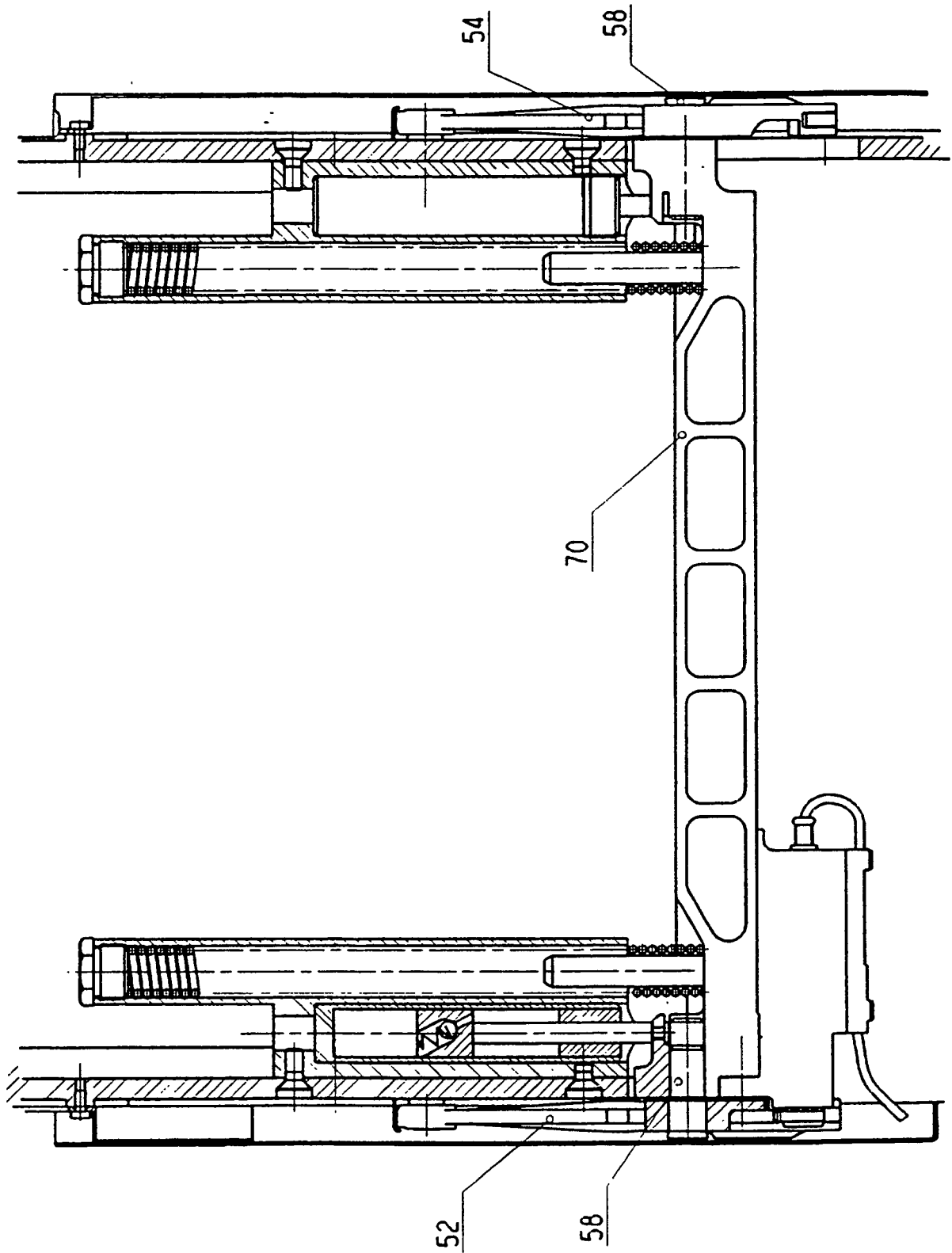
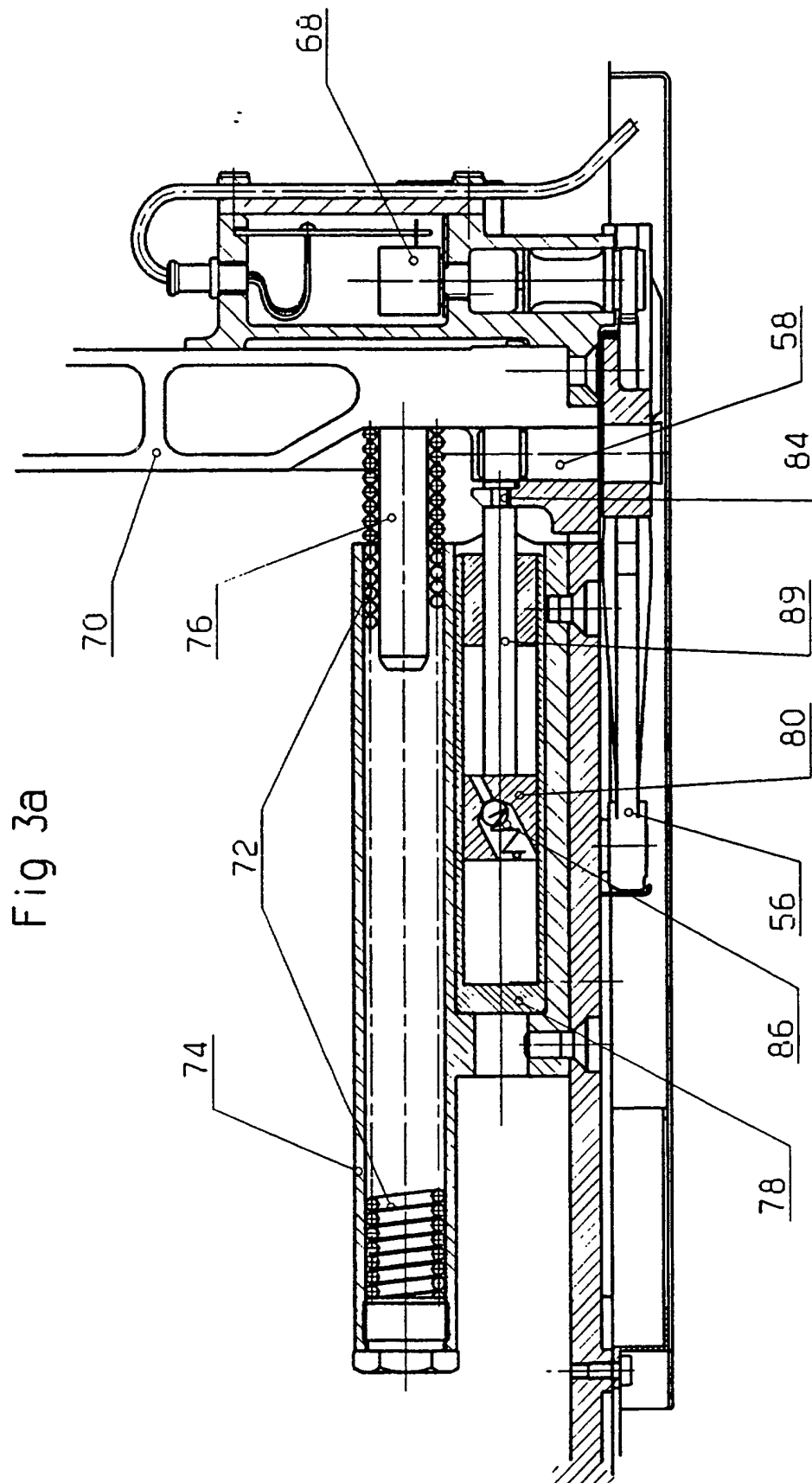


Fig. 3



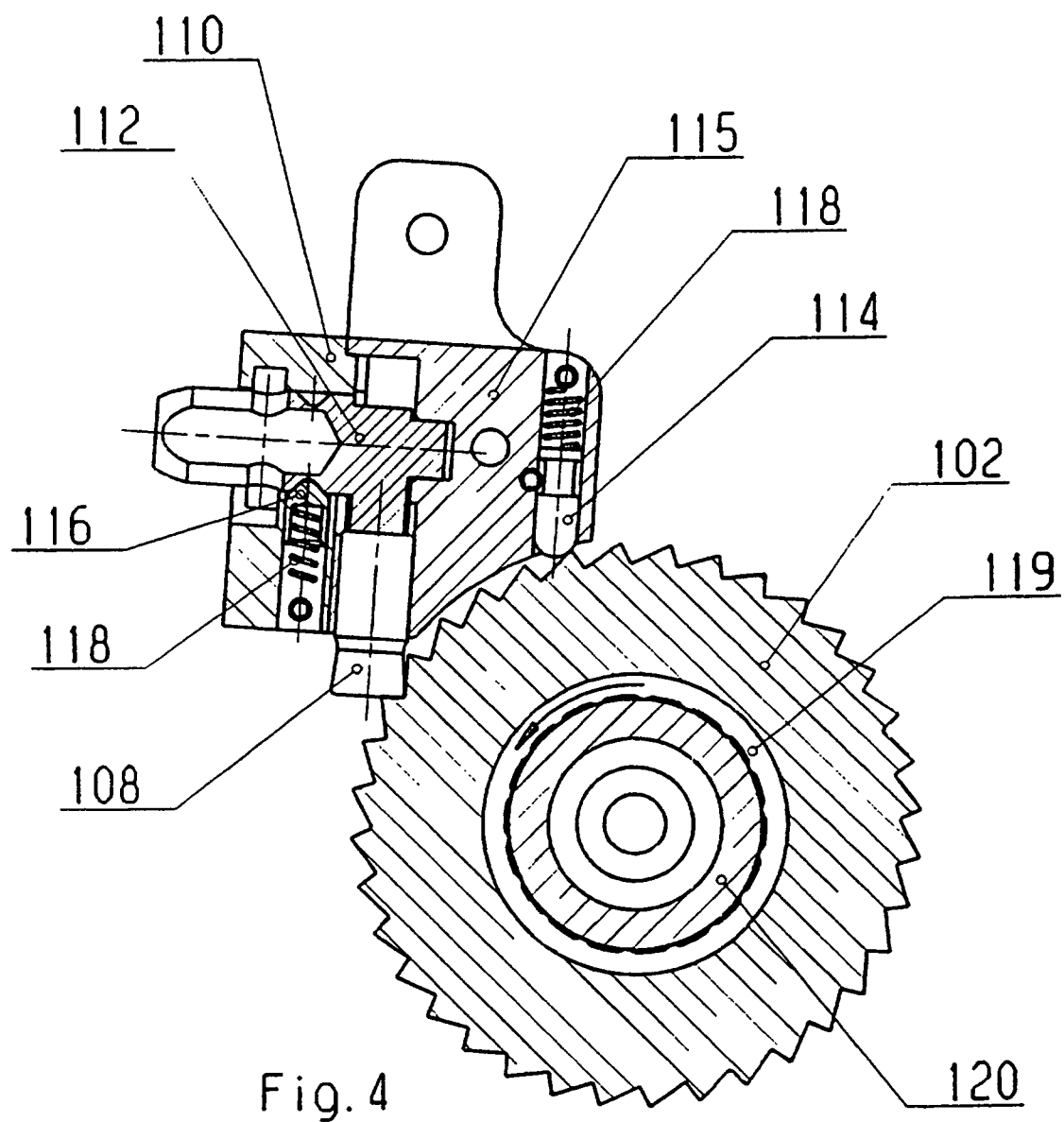


Fig. 4