



Europäisches Patentamt
European Patent Office
Office européen des brevets



(11) **EP 1 377 452 B1**

(12) **EUROPÄISCHE PATENTSCHRIFT**

- (45) Veröffentlichungstag und Bekanntmachung des Hinweises auf die Patenterteilung:
07.07.2004 Patentblatt 2004/28
- (21) Anmeldenummer: **02740232.0**
- (22) Anmeldetag: **06.04.2002**
- (51) Int Cl.7: **B41F 7/12, B41F 13/004, B41F 13/24**
- (86) Internationale Anmeldenummer:
PCT/DE2002/001266
- (87) Internationale Veröffentlichungsnummer:
WO 2002/081218 (17.10.2002 Gazette 2002/42)

(54) **DRUCKWERK EINER DRUCKMASCHINE MIT EINEM LINEAR BEWEGBAREN ÜBERTRAGUNGSZYLINDER**

PRINTING GROUP PERTAINING TO A PRINTING MACHINE HAVING A LINEARLY DISPLACEABLE TRANSFER CYLINDER

GROUPE D'IMPRESSION D'UNE MACHINE D'IMPRIMERIE COMPORTANT UN CYLINDRE DE TRANSFERT POUVANT ETRE DEPLACE LINEAIREMENT

- (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: **09.04.2001 DE 10117703**
03.08.2001 DE 10138221
- (43) Veröffentlichungstag der Anmeldung:
07.01.2004 Patentblatt 2004/02
- (60) Teilanmeldung:
03103407.7 / 1 375 139
03103411.9 / 1 371 485
03103416.8 / 1 378 350
- (73) Patentinhaber: **Koenig & Bauer Aktiengesellschaft**
97080 Würzburg (DE)
- (72) Erfinder:
 - **CHRISTEL, Ralf**
96132 Aschbach (DE)
 - **HAHN, Oliver, Frank**
97209 Veitshöchheim (DE)
 - **SCHASCHEK, Karl, Erich, Albert**
97289 Thüngen (DE)
 - **SCHNEIDER, Georg**
97080 Würzburg (DE)
- (74) Vertreter: **Hoffmann, Thomas**
Koenig & Bauer AG
Lizenzen-Patente
Friedrich-Koenig-Strasse 4
D-97080 Würzburg (DE)
- (56) Entgegenhaltungen:
EP-A- 0 862 999 DE-A- 19 724 765
DE-C- 3 412 812

EP 1 377 452 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 ein Druckwerk einer Druckmaschine mit einem linear bewegbaren Übertragungszylinder gemäß dem Oberbegriff des Anspruches 1. .

[0002] Durch die DE 198 03 809 A1 ist ein Druckwerk bekannt, dessen Formzylinder an seinem Umfang in Umfangsrichtung eine, und in Längsrichtung mehrere Druckplatten aufweist. Ein mit dem Formzylinder zusammen wirkender Übertragungszylinder weist einen doppelten Umfang auf und ist in Umfangsrichtung mit einem Drucktuch und in Längsrichtung mit zwei, jedoch in Umfangsrichtung zueinander versetzt angeordneten Drucktöchern ausgeführt

[0003] Die JP 100 71 694 offenbart Druckwerkszylinder mit vier nebeneinander angeordneten, und in Umfangsrichtung zueinander versetzten Kanälen. Die Druckwerkszylinder weisen einen sog. doppelten Umfang auf.

[0004] Durch die CH-3 45 906 ist eine Einrichtung zum stoßfreien Druckablauf bekannt, wobei Stöße von vier nebeneinander angeordneten Aufzügen auf Übertragungszylindern doppelten Umfangs und Stöße von vier nebeneinander angeordneten Aufzügen auf einem Formzylinder doppelten Umfangs zueinander versetzt angeordnet sind.

[0005] Aus der DE 198 15 294 A1 ist ein Doppeldruckwerk bekannt, wobei die Rotationsachsen der Druckwerkszylinder in einer Ebene angeordnet sind. Die Zylinder weisen eine vierfache Breite einer Zeitungsseite (doppeltbreit) und einen Umfang von einer Höhe einer Zeitungsseite auf. Die Übertragungszylinder weisen endlose Hülsen auf, welche seitlich durch Öffnungen in der Seitenwand auswechselbar sind.

[0006] Durch die US 41 25 073 A sind Druckwerkszylinder einfachen Umfangs bekannt, welche einen Schwingungsdämpfer aufweisen. Im Fall von breiteren Druckmaschinen, weist der Formzylinder einen doppelten Umfang und zwei hintereinander angeordnete Druckplatten auf. Die in Längsrichtung nebeneinander angeordneten, die Druckplatten aufnehmenden Kanäle sind in Umfangsrichtung zueinander zusätzlich versetzt.

[0007] Durch die DE 44 15 711 A1 ist ein Doppeldruckwerk bekannt, wobei zur Verbesserung der Druckqualität eine zur Papierbahn senkrechte Ebene zur die beiden Rotationsachsen der Übertragungszylinder verbindenden Ebene um etwa 0° bis 10° geneigt ist.

[0008] Die JP 571 31 561 offenbart ein Doppeldruckwerk mit in einer Ebene angeordneten Achsen der Druckwerkszylinder. Die Druckwerkszylinder sind so in ihrer Phase zueinander angeordnet, dass Kanäle zur Befestigung der Aufzüge aufeinander, und in den beiden zusammen wirkenden Druckwerken gleichzeitig abrollen.

[0009] Auch in der DE 34 12 812 C1 ist ein Doppeldruckwerk offenbart, wobei die Zylinderachsen in einer gemeinsamen Ebene angeordnet sind, welche gegen

die Ebene der zu bedruckende Bahn geneigt verläuft. Das An- und Abstellen der Übertragungszylinder erfolgt entlang einer nahezu geradlinigen Bewegungsrichtung mittels Doppelaxentern.

[0010] Die EP 08 62 999 A2 offenbart ein Doppeldruckwerk mit zwei zusammen wirkenden Übertragungszylindern, welche zum An- und Abstellen in Exzenter- bzw. Doppelaxenterbüchsen gelagert sind. In anderer Ausführung sind sie in Hebeln gelagert, welche exzentrisch zur Formzylinderachse schwenkbar gelagert sind.

[0011] Durch die EP 10 75 945 A1 ist ein Doppeldruckwerk mit in einer Ebene angeordneten Achsen der Druckwerkszylinder bekannt, wobei mehrere Druckwerkszylinder in Schlitten gelagert, und zwecks An- und Abstellens mittels an einer Tragwand angeordneten Führungselementen im Abstand zueinander veränderbar ausgeführt sind.

[0012] Aus der DE 199 37 796 A1 sind Druckwerkszylinder bekannt, welche entlang eines linearen Stellweges bewegbar sind, um sie aneinander an- bzw. voneinander abzustellen. Jedem Zylinder ist ein Antriebsmotor zugeordnet, welcher gemeinsam mit dem Zylinder bewegt wird. Die Bewegung erfolgt in eine Richtung, welche parallel zu einer gemeinsamen Ebene der Druckwerkszylinder liegt.

[0013] In der US 58 68 071 A sind, zum An- und Abstellen der Übertragungszylinder, diese in Schlitten gelagert, welche linear im Seitengestell entlang paralleler Bewegungsrichtungen in Linearlager aufweisenden Linearführungen verschiebbar sind.

[0014] Der Erfindung liegt die Aufgabe zugrunde, ein Druckwerk einer Druckmaschine mit einem linear bewegbaren Übertragungszylinder zu schaffen.

[0015] Die Aufgabe wird erfindungsgemäß durch die Merkmale des Anspruches 1 gelöst.

[0016] Die mit der Erfindung erzielbaren Vorteile bestehen insbesondere darin, dass durch die Maßnahmen eine Druckmaschine geschaffen wird, welche kompakt, schwingungsarm und robust gebaut ist, eine hohe Produktionsvielfalt aufweist, und einen verhältnismäßig geringen Herstellungs- und Wartungsaufwand erfordert.

[0017] Die Minimierung der Anzahl der im normalen Betrieb und beim Rüsten bewegbar auszuführender Teile, z. B. der Verzicht auf die Bewegung alter Zylinder, von Gestellwänden, Lagerungen etc., gewährleistet die robuste und kostengünstige Bauweise.

[0018] Mit der linearen Anordnung der Druckwerkszylinder, d. h. der Anordnung der Rotationsachsen der Druckwerkszylinder in Druck-An-Stellung im wesentlichen in einer Ebene, stützen sich die Zylinder gegenseitig ab. Dies vermindert eine relative Durchbiegung der Zylinder. Es ist sogar eine Kompensation der Biegelinie (statisch) des Form- und des Übertragungszylinders zueinander erreichbar.

[0019] Da die Aufzüge auf den Zylindern nicht in über die Länge der Zylinder durchgehenden, sondern in in Umfangsrichtung zueinander versetzten Kanälen ge-

halten werden, wird ein Kanalschlag beim Durchgang des Kanals während des Abrollens zweier zusammen wirkender Zylinder erheblich vermindert. In vorteilhafter Ausführung sind die Kanäle im Fall zweier in Längsrichtung nebeneinander angeordneter Kanäle um 180° zueinander versetzt angeordnet.

[0020] Besonders vorteilhaft ist die Anordnung der Druckwerkszylinder und der Kanäle derart, dass die zueinander versetzten Kanäle jedes Zylinders im Bereich des gegenüber liegenden, versetzten Kanals des zusammen wirkenden Zylinders abrollt. So kann ein Ausgleich der dynamischen Kräfte erfolgen. Bei festem Versatzwinkel von 180° und linearer Anordnung der Zylinder liegt für alle Produktionsraten, d. h. Winkelgeschwindigkeiten, destruktive Interferenz vor, ohne dass ein Versatzwinkel der Kanäle drehzahl- bzw. frequenzabhängig variiert werden muss.

[0021] Insbesondere vorteilhaft ist die Anordnung von Druckwerkszylindern einfachen Umfangs für Druckprodukte geringeren und/oder variablen Seitenumfangs und/oder für Druckereien mit begrenztem Raumangebot. Im Vergleich zur Produktion des selben Produktes auf einer Druckmaschine mit doppeltem Umfang (ohne Sammeln), ist kein "doppelter" Plattenwechsel erforderlich. Im Gegensatz zu einer Druckmaschine doppelten Umfangs im Sammelbetrieb wird es möglich, einen Seitensprung von zwei Seiten zu erzeugen, und dadurch eine erhöhte Flexibilität im Druckprodukt herzustellen.

[0022] Die Bauweise aller Druckwerkszylinder mit einfachem Umfang lässt im Vergleich zu Druckwerken, welche einen oder mehrere Zylinder doppelten Umfangs aufweisen eine weitaus kompaktere und leichtere Bauweise zu. Auch sind bei Beschädigung auszuwechselnde Gummitücher kleiner und somit kostengünstiger.

[0023] Die Verwendung von Drucktüchern und Druckplatten ermöglicht es, die Zylinder beidseitig stabil zu lagern, wobei eine einfache, robuste und kostengünstige Bauweise des die Druckwerkszylinder aufnehmenden Seitengestells ermöglicht wird.

[0024] Auch ist es im Hinblick auf eine robuste und einfache Bauweise vorteilhaft, wenn zum An- und Abstellen des Druckwerkes lediglich die Übertragungszylinder bewegt werden müssen. Die Formzylinder können zwar zwecks Justage im Abstand zum zugeordneten Übertragungszylinder sowie ggf. Farb- und, falls vorhanden, Feuchtwerk veränderbar gelagert sein, ein An- und Abstellen der Übertragungszylinder voneinander und von den zugeordneten Formzylindern erfolgt jedoch vorteilhafter Weise allein mittels einer Bewegung der Übertragungszylinder.

[0025] Durch eine im Bereich der Druckstelle speziell gewählte Bewegung wird die lineare Anordnung der Zylinder ermöglicht und gleichzeitig An- und Abstellvorrichtungen bzw. -bewegungen der Formzylinder vermieden. Auch dies trägt zur robusten und einfachen Ausführung bei.

[0026] In vorteilhafter Ausführung sind die Übertragungszylinder beispielsweise in Schlitten in Linearführungen

im oder am Seitengestell gelagert, welche eine Bewegung im wesentlichen senkrecht zur Ebene der Zylinderachsen ermöglicht. Sind die Führungen an speziell ausgeführten Einsätzen des Seitengestells angeordnet, so verkürzen sich die Zapfen und ermöglichen die einfache Ausbildung eines gekapselten Schmiermittelaums. Eine spezielle Anordnung der Bewegungsrichtung ermöglicht das schnelle und sichere Abstellen von Form- und Gegendruckzylinder sowie von der Bahn.

[0027] Durch die als sog. Metalldrucktücher ausgeführten Aufzüge auf den Übertragungszylindern wird die effektive Kanalbreite vermindert, wodurch die Anregung von Schwingungen in vorteilhafter Weise weiter reduziert und der nicht druckende Bereich auf den Zylindern, d. h. der "weiße Rand" auf dem Produkt bzw. der Papierabfall vermindert wird.

[0028] Vorteilhaft ist die Ausführung des Druckwerkes mit Zylindern einfachen Umfangs und der Anordnung in einer Ebene, mit versetzten, jedoch wechselseitig aufeinander abrollenden Kanälen, und mit als Metalldrucktücher ausgeführten Aufzügen auf den Übertragungszylindern.

[0029] insbesondere zum Waschen, Wechsel von Aufzügen, etc. müssen Zylinder bzw. Walzen in Druckwerken vom Betriebszustand "Druck An", d. h. einer Druck-An-Stellung gegeneinander ab- und wieder angestellt werden. Die hierzu notwendige Radialbewegung der Walzen enthält auch eine Bewegungskomponente in tangentialer Richtung, deren Größe von der konstruktiven Ausführung (Linearführung, sowie Winkel zur Nippstelle) der Stellvorrichtung abhängt. Entsteht durch die Verstellung in Bezug auf den Betriebszustand eine Geschwindigkeitsdifferenz auf den wirksamen Mantelflächen in der Nippstelle, so impliziert dies aufgrund der Oberflächenreibung der verwendeten Walzenmaterialien eine tangentiale Reibkraftkomponente welche der Verstellbewegung entgegengerichtet ist. Die Verstellbewegung wird hierdurch also gehemmt, bzw. deren Geschwindigkeit begrenzt. Dies ist besonders bei Druckwerkszylindern im Falle von sog. "Wicklern" wichtig, da hier aus den hohen auftretenden Pressungen auch große Reibkräfte resultieren.

[0030] Daher ist es vorteilhaft bei einem Verfahren zum An- bzw. Abstellen von Zylindern, eine relative Tangentialgeschwindigkeit im kontaktnahen Bereich, d. h. im Bereich der Nippstelle zweier zusammen wirkender Zylinder oder Walzen, durch bewusste, mit der Bewegung korrelierte Rotation bzw. Drehung mindestens eines der beteiligten Zylinder oder Walzen verkleinert wird. Neben einer Verkleinerung der Hemmung in der Verstellung wird auch eine unnötig hohe Belastung (Reibung, Deformation) der Aufzüge und/oder der Mantelflächen der beteiligten Zylinder oder Walzen vermieden.

[0031] Ausführungsbeispiele der Erfindung sind in den Zeichnungen dargestellt und werden im folgenden näher beschrieben.

[0032] Es zeigen:

- Fig. 1 eine schematische Darstellung eines Doppeldruckwerkes;
- Fig. 2 eine schematische Darstellung eines Dreizylinder-Offsetdruckwerkes;
- Fig. 3 eine schematische Darstellung eines doppelt breiten Doppeldruckwerkes;
- Fig. 4 eine schematische Darstellung eines doppelt breiten Doppeldruckwerkes, hochsymmetrisch;
- Fig. 5 eine schematische Darstellung eines Doppeldruckwerkes im Schnitt B - B gemäß Fig. 1 mit linearem Stellweg;
- Fig. 6 eine schematische Darstellung eines nicht linearen Doppeldruckwerkes mit linearen Stellwegen;
- Fig. 7 eine schematische Darstellung einer H-Druckeinheit mit linearem Stellweg;
- Fig. 8 eine Seitenansicht eines ersten Ausführungsbeispiels einer Linearführung für Übertragungszylinder;
- Fig. 9 einen Schnitt durch die Linearführung gemäß Fig. 8
- Fig. 10 eine Seitenansicht eines zweiten Ausführungsbeispiels einer Linearführung für Übertragungszylinder;
- Fig. 11 einen Schnitt durch die Linearführung gemäß Fig. 10;
- Fig. 12 eine schematische Vorderansicht eines Doppeldruckwerkes mit Zylindern verschiedenen Umfangs;
- Fig. 13 eine Belegung des Formzylinders mit vier Zeitungsseiten;
- Fig. 14 eine Belegung des Formzylinders mit acht Tabloidseiten;
- Fig. 15 eine Belegung des Formzylinders mit sechzehn stehenden Seiten im Buchformat;
- Fig. 16 eine Belegung des Formzylinders mit sechzehn liegenden Seiten im Buchformat.

[0033] Ein erstes Druckwerk 01 einer Druckmaschine, insbesondere einer Rotationsdruckmaschine, weist einen ersten Zylinder 02, z. B. einen Formzylinder 02, und einen zugeordneten zweiten Zylinder 03, z. B. einen

Übertragungszylinder 03, auf (Fig. 1). In einer Druck-An-Stellung AN definieren deren Rotationsachsen R02; R03 eine Ebene E.

[0034] Der Formzylinder 02 und der Übertragungszylinder 03 weisen auf ihrem Umfang in Umfangsrichtung auf der Mantelfläche mindestens eine Störung, z. B. eine Unterbrechung 04; 06 in der bei Abrollung wirksamen Mantelfläche auf. Diese Unterbrechung 04; 06 kann ein Stoß eines vorlaufenden und eines nachlaufenden Endes eines oder mehrerer Aufzüge sein, welche beispielsweise mittels Magnetkraft oder stoffschlüssig auf dem Umfang angeordnet sind. Es kann sich jedoch auch, wie im folgenden in den Ausführungsbeispielen dargestellt, um Kanäle 04; 06 bzw. Schlitze 04; 06 handeln, welche die Enden von Aufzügen aufnehmen. Die im folgenden als Kanäle 04; 06 bezeichneten Störungen sind gleichbedeutend mit anderen Unterbrechungen 04; 06 auf der wirksamen Mantelfläche, d. h. der nach außen gerichteten Fläche der mit Aufzügen versehenen Zylinder 02; 03.

[0035] Der Formzylinder 02 und Übertragungszylinder 03 weisen jeweils mindestens zwei Kanäle 04; 06 (bzw. Unterbrechungen 03; 04 etc.) auf. Diese beiden Kanäle 04; 06 sind jeweils in Längsrichtung des Zylinders 02; 03 hintereinander, und in Umfangsrichtung zueinander versetzt angeordnet.

[0036] Weisen die Zylinder 02; 03 lediglich eine Länge L02; L03 auf, welche im wesentlichen zwei Breiten einer Zeitungsseite entspricht, so sind lediglich zwei zueinander in Umfangsrichtung versetzte und in Längsrichtung hintereinander angeordnete Kanäle 04; 06 angeordnet.

[0037] Die Kanäle 04; 06 sind so auf den beiden Zylindern 02; 03 angeordnet, dass sie bei Rotation der beiden Zylinder 02; 03 jeweils auf einem der Kanäle 06; 04 des jeweils anderen Zylinders 03; 04 abrollen. Vorzugsweise beträgt der Versatz der Kanäle 04; 06 jeden Zylinders 02; 03 in Umfangsrichtung ca. 180°. Somit rollen jeweils nach 180° Rotation der Zylinder 02; 03 mindestens ein Paar von Kanälen 04; 06 aufeinander ab, während auf einem Längsabschnitt a der Zylinder 02; 03 die Zylinder 02; 03 ungestört aufeinander abrollen.

[0038] Der Übertragungszylinder 01 des ersten Druckwerkes 01 bildet mit einem dritten Zylinder 07; über eine Bahn 08; z. B. eine Bedruckstoffbahn 08, eine Druckstelle 09. Dieser dritte Zylinder 07 kann als zweiter Übertragungszylinder 07 (Fig. 1) oder aber als ein Gegendruckzylinder 07 (Fig. 2), z. B. Stahlzylinder, oder Satellitenzylinder 07 ausgeführt sein. Die Rotationsachsen R03 und R07 der die Druckstelle 09 bildenden Zylinder 03; 07 spannen in Druck-An-Stellung AN eine Ebene D auf (siehe Fig. 6).

[0039] In der Ausführung nach Fig. 5 liegen die Rotationsachsen R02; R03; R07 der drei zusammen wirkenden Zylinder 02; 03; 07 während einer Druck-An-Stellung AN im wesentlichen in einer gemeinsamen Ebene E, welche in diesem Fall mit der Ebene D zusammenfällt, und verlaufen parallel zueinander (siehe Fig. 5).

Weist der Satellitenzylinder 07 auf seinem Umfang zwei Druckstellen auf, so wird vorzugsweise ein zweites, nicht dargestelltes Druckwerk ebenfalls in der gemeinsamen Ebene E angeordnet. Es kann jedoch auch eine eigene Ebene E definieren, welche auch von der ihr zugeordneten Ebene D verschieden ist.

[0040] Wie im Ausführungsbeispiel nach Fig. 1 dargestellt, wirkt der als zweiter Übertragungszylinder 07 ausgeführte dritte Zylinder 07 mit einem vierten Zylinder 11, insbesondere einem zweiten Formzylinder 11 mit einer Rotationsachse R11, zusammen, und bildet ein zweites Druckwerk 12. Die beiden Druckwerke 01; 12 bilden ein auf beide Seiten gleichzeitig auf die Bahn 08 druckendes Druckwerk 13, ein sog. Doppeldruckwerk 13.

[0041] In Fig. 5 liegen alle Rotationsachse R02; R03; R07; R11 der vier Zylinder 02; 03; 07; 11 während des Druckens, d. h. in der Druck-An-Stellung AN in der gemeinsamen Ebene E bzw. D und verlaufen parallel zueinander. Fig. 6 zeigt ein entsprechendes Druckwerk 13, wobei jeweils ein Paar von Form- und Übertragungszylinder 02, 03; 11, 07 eine Ebene E, und die Übertragungszylinder 03; 07 die von den Ebenen E verschiedene Ebene D bilden.

[0042] Im Fall des Doppeldruckwerks 13 (Fig. 1) weisen auch die Zylinder 07; 11 des zweiten Druckwerks 12 Kanäle 04; 06 mit den oben für das erste Druckwerk 01 beschriebenen Eigenschaften bzgl. der Anzahl und der des Versatzes zueinander auf. Die Kanäle 04; 06 der vier Zylinder 02; 03; 07; 11 sind nun vorzugsweise so angeordnet, dass jeweils zwei Kanäle 04; 06 zweier zusammen wirkender Zylinder 02; 03; 07; 11 aufeinander abrollen.

[0043] Der Formzylinder 02 und der Übertragungszylinder 03 weisen in vorteilhafter Ausführung jeweils eine Länge L02; L03 auf, welche vier oder mehr Breiten einer Druckseite, z. B. einer Zeitungsseite, z. B. 1.100 bis 1.800 mm, insbesondere 1.500 bis 1.700 mm und einen Durchmesser D02; D03, z. B. 130 bis 200 mm, insbesondere 145 bis 185 mm auf, dessen Umfang im wesentlichen einer Länge einer Zeitungsseite entspricht, im folgenden "Einfachumfang" (Fig. 3 und 4). Auch für andere Umfänge ist die Vorrichtung vorteilhaft, in denen das Verhältnis zwischen Durchmesser D02; D03 und Länge L02; L03 des Zylinders 02; 03 kleiner als 0,16, insbesondere kleiner als 0,12, oder sogar kleiner oder gleich 0,08 ist.

[0044] In einer vorteilhafter Ausführung weist jeder der beiden Zylinder 02; 03 zwei Kanäle 04; 06 auf, welche sich jeweils durchgehend zumindest über eine Länge erstrecken, welche zwei Breiten einer Zeitungsseite entspricht (Fig. 3).

[0045] Es können je Zylinder 02; 03 jedoch auch mehr als zwei Kanäle 04; 06 angeordnet sein. Hierbei können dann jeweils zwei in Längsrichtung benachbart angeordnete Kanäle 04; 06 in einer Flucht, oder aber jeweils alternierend angeordnet sein. Es können jedoch beispielsweise bei vier Kanälen 04; 06 die beiden den Stirn-

seiten der Zylinder 02; 03 benachbarten Kanäle 04; 06 in einer gemeinsamen Flucht, und die beiden "innen" liegenden Kanäle 04; 06 in einer gemeinsamen Flucht, jedoch in Umfangsrichtung versetzt zu den erst genannten angeordnet sein (Fig. 4).

[0046] Sind die Unterbrechungen 04; 06 tatsächlich als Kanäle 04; 06 oder Schlitze 04; 06 ausgeführt, so können die in Fig. 1 bis 4 schematisch dargestellten Kanäle 04; 06 etwas länger als die Breite bzw. doppelte Breite der Druckseite sein. Ggf. können zwei in Längsrichtung benachbarte Kanäle 04; 06 sich in Umfangsrichtung auch geringfügig überschneiden. Dies ist in den lediglich schematisch dargestellten Figuren 1 bis 4 nicht derart detailliert entnehmbar.

[0047] Besonders vorteilhaft im Hinblick auf die Anregung bzw. Dämpfung von durch Kanalschlag verursachten Schwingungen ist es, wenn die Kanäle 04; 06 auf dem jeweiligen Zylinder 02; 03; 07; 11 um jeweils 180° zueinander versetzt sind. So rollen die Kanäle 04; 06 zwischen den Formzylindern 02; 11 und den Übertragungszylindern 03; 07 der beiden Druckwerke 01; 12 gleichzeitig und im Bereich des selben Abschnittes in Längsrichtung der Zylinder 02; 03; 07; 11 ab; z. B. auf der selben Seite, z. B. einer Seite I (Fig. 1, 3 und 4) des Doppeldruckwerks 13 im einen Stadium des Zyklusses, und in der anderen Phase auf einer Seite II, oder bei mehr als zwei Kanälen 04; 06 je Zylinder 02; 03; 07; 11, beispielsweise im Bereich der Mitte der Zylinder 02; 03; 07; 11.

[0048] Durch die versetzte Anordnung der Kanäle 04; 06 und die Abrollung aller Kanäle 04; 06 in der beschriebenen Weise, und zusätzlich ggf. die lineare Anordnung aller Zylinder 02; 03; 07; 11 in einer Ebene E, wird die Anregung von Schwingungen erheblich vermindert. Durch die synchrone und ggf. symmetrische Abrollung an den beiden Druckwerken 01; 12 findet eine destruktive Interferenz der Anregungen statt, welche bei der Wahl des Versatzes der Kanäle 04; 06 auf den Zylindern 02; 03; 07; 11 um 180° von der Drehzahl der Zylinder 02; 03; 07; 11 bzw. der Frequenz unabhängig stattfindet.

[0049] Sind die Unterbrechungen 04; 06 tatsächlich als Kanäle 04; 06 ausgeführt, so sind sie in einer vorteilhaften Ausführung mit einem Spalt kleiner Breite, z. B. kleiner oder gleich 3 mm, im Bereich einer Mantelfläche der Formzylinder 02; 11 bzw. Übertragungszylinder 03; 07 ausgeführt, welcher Enden eines oder mehrerer Aufzüge, z. B. eines oder mehrerer Gummitücher, auf dem Übertragungszylinder 03; 07 bzw. Enden eines oder mehrerer Aufzüge, z. B. einer oder mehrerer Druckplatten auf dem Formzylinder 02; 11 aufnimmt. Der Aufzug auf dem Übertragungszylinder 03; 07 ist vorzugsweise als sog. Metalldrucktuch ausgeführt, welches auf einer metallischen Grundplatte eine druckfarbeführende Beschichtung aufweist. Die abgekanteten Enden werden im Fall von Übertragungszylindern 03; 07 beispielsweise durch Klemm- und/oder Spanneinrichtungen und im Fall von Formzylindern 02; 11 durch Klemmeinrichtungen in den Kanälen 04; 06 gehalten.

[0050] In jedem der Kanäle 06 des Übertragungszylinders 03 kann eine einzige, durchgehende Klemm- und/oder Spanneinrichtung oder es können - für den Fall von über mehrere Zeitungsseitenbreiten durchgehenden Kanälen - in Längsrichtung hintereinander mehrere Klemm- und/oder Spanneinrichtungen angeordnet sein. Die Kanäle 04 des Formzylinders 02 weisen beispielsweise jeweils ebenfalls eine einzige, oder mehrere Klemmeinrichtungen auf.

[0051] Vorzugsweise wird sowohl in den Kanälen 04 der Formzylinder 02; 11 als auch in den Kanälen 06 der Übertragungszylinder 03; 07 eine "Minigap-Technologie" eingesetzt, wobei in einen schmalen Kanal 04; 06 mit geneigter vorlaufender Einhängkante ein vorlaufendes Ende eingesetzt, der Aufzug auf den Zylinder 02; 03; 07; 11 aufgewickelt wird, das nachlaufende Ende ebenfalls in den Kanal 04; 06 eingeschoben wird, und die Enden gegen Herausrutschen, z. B. mittels einer drehbaren Spindel oder einer pneumatischen Vorrichtung, geklemmt werden.

[0052] Es kann jedoch auch sowohl für den Aufzug auf dem Formzylinder 02; 11, als auch für den als Metalldrucktuch ausgeführten Aufzug des Übertragungszylinders 03; 07 ein als schmaler Schlitz 04; 06 ausgeführter Kanal 04; 06 ohne Klemmeinrichtung angeordnet sein, welcher die Enden der Aufzüge aufnimmt. Die Enden werden hierbei beispielsweise durch ihre Formgebung und/oder die Geometrie des Schlitzes im Schlitz 04; 06 gehalten.

[0053] Die Übertragungszylinder 03; 07 weisen z. B. in einer vorteilhaften Ausführung (Fig. 3) lediglich zwei, in Umfangsrichtung zueinander um 180° versetzte Aufzüge auf, welche jeweils zumindest eine Breite aufweisen, welche zwei Breiten einer Zeitungsseiten entspricht. In diesem Fall verlaufen die Aufzüge bzw. Kanäle 04 der Formzylinder 02; 11 komplementär hierzu und müssen entweder, wie dargestellt, zwei durchgehende, jeweils eine Länge zweier Zeitungsseitenbreiten aufweisende, Kanäle 04, oder aber paarweise benachbarte und in Flucht angeordnete Kanäle 04 mit jeweils einer Länge einer Zeitungsseitenbreite aufweisen. Im ersteren Fall weist jede tatsächlich als Kanal 04 ausgeführte Unterbrechung 04 des Formzylinders 02; 11 in vorteilhafter Ausführung zwei Klemmeinrichtungen je einer Länge, welche im wesentlichen einer Breite einer Zeitungsseite entspricht, auf.

[0054] Die Formzylinder 02; 11 sind in vorteilhafter Ausführung mit vier in Längsrichtung der Formzylinder 02; 11 nebeneinander angeordneten biegbaren Aufzügen belegt welche in Umfangsrichtung eine Länge von etwas Ober der Länge des Druckbildes einer Zeitungsseite, und in Längsrichtung eine Breite von etwa einer Zeitungsseite aufweisen. Bei Anordnung von durchgehenden Kanälen 04 und nur einer Klemmeinrichtung je Kanal 04; 06, welche eine Länge von zwei Breiten einer Zeitungsseite aufweist, ist es auch möglich Aufzüge mit einer Breite von zwei Zeitungsseiten, sog. Panoramadruckplatten, aufzuziehen.

[0055] Für Druckwerke 01; 12, für welche ein Bedarf des Rüstens mit Panoramadruckplatten ausgeschlossen werden kann, kann auch eine Anordnung von Vorteil sein, wobei die jeweils zur Seite I und die zur Seite II benachbarten "äußeren" Aufzüge miteinander fluchten und die "inneren" Aufzüge miteinander fluchten und zu den erstgenannten um 180° versetzt angeordnet sind (Fig. 4). Diese hochsymmetrische Anordnung lässt zusätzlich die Gefahr einer Schwingungsanregung in der Ebene E vermindern bzw. vermeiden, welche sich durch den nicht gleichzeitigen Durchgang der Kanäle 04; 06 auf Seite I und Seite II ergeben kann. Auch dadurch wechselseitig auf Seite I und Seite II alternierendes Spannen und Entspannen der Bahn 08, und hierdurch verursachtes Schwingen der Bahn 08 kann dadurch vermieden werden.

[0056] Die genannte Anordnung der Unterbrechungen 04; 06 auf dem jeweiligen Zylinder 02; 03; 07; 11 sowie zwischen den Zylindern 02; 03; 07; 11 und ggf. die lineare Anordnung der Zylinder 02; 03; 07; 11 sind in Weiterbildung auch besonders auf Zylinder 02; 03; 07; 11 anzuwenden, welche eine Länge L02; L03 aufweisen, welche im wesentlichen der sechsfachen Breite einer Zeitungsseite entspricht. Hierbei kann es jedoch von Vorteil sein, die Übertragungszylinder 03; 07 und/oder die Formzylinder 02; 11 mit einem Durchmesser D02; D03 auszuführen, welcher einen Umfang zur Folge hat, der im wesentlichen der doppelten Länge einer Zeitungsseite entspricht.

[0057] Für eine technisch einfache und robuste Ausführung des Doppeldruckwerks 13, sind die Formzylinder 02; 11 in vorteilhafter Ausgestaltung bezüglich ihrer Rotationsachsen R02; R11 fest angeordnet. Zum An- und Abstellen der Druckwerke 01; 12 sind die Übertragungszylinder 03; 07 bezüglich ihrer Rotationsachsen R03; R07 bewegbar ausgeführt und sind gleichzeitig vom zugeordneten Formzylinder 02; 11 und vom zusammen wirkenden Übertragungszylinder 03; 07 abstellbar, bzw. an diese anstellbar. In dieser Ausführung werden im normalen Betrieb der Druckmaschine lediglich die Übertragungszylinder 03; 07 bewegt, während die Formzylinder 02; 11 in ihrer festen, ggf. zuvor justierten Lage verbleiben. Zur Justage können die Formzylinder 02; 11 jedoch in entsprechenden Vorrichtungen, z. B. in Exzenter- bzw. Doppetexzenterbuchsen, in Linearführungen oder in Hebeln, gelagert sein.

[0058] Die Übertragungszylinder 03; 07 sind, wie in Fig. 5, 6 schematisch dargestellt, entlang eines linearen Stellweges 16 bewegbar. Der Stellweg 16 sowie die Übertragungszylinder 03; 07 in einer Druck-Ab-Stellung AB sind in Fig. 5, 6 strichliert dargestellt.

[0059] Der lineare Stellweg 16 erfolgt mittels nicht in Fig. 5 dargestellten Linearführungen, welche im oder am in Fig. 5 ebenfalls nicht dargestellten Seitengestell angeordnet sind. Die Lagerung in einer Linearführung erfolgt für die robuste und schwingungsarme Bauweise vorzugsweise auf Seite I und auf Seite II des Doppeldruckwerks 13.

[0060] In einer Variante kann der zumindest im Bereich der Nippstelle lineare Stellweg 16 durch die Lagerung des Übertragungszylinders 03; 07 in nicht dargestellten Exzenterbuchsen, insbesondere in Doppelsexzenterbuchsen, erzeugt werden. Mit Doppelsexzenterbuchsen lässt sich im Bereich der Druck-An-Stellung AN ein im wesentlichen linearer Stellweg 16, im von der Druckstelle 09 ferneren Bereich jedoch bei Bedarf ein kurvenförmiger Stellweg 17 erzeugen, welche ein schnelleres bzw. größeres Abstellen des Übertragungszylinders 03; 07 vom zusammen wirkenden Übertragungszylinder 07; 03 als vom zugeordneten Formzylinder 02; 11 oder umgekehrt erlaubt Auch für die Verwendung von Exzentern ist die Lagerung auf Seite I und auf Seite II des Doppeldruckwerks 13 von Vorteil.

[0061] Ebenfalls in Fig. 5 und 6 ist der Verlauf der Bahn 08 durch die in Druck-An-Stellung AN befindliche Druckstelle 09 dargestellt. Die Ebene E des Doppeldruckwerks 13 (Fig. 5) bzw. des jeweiligen Druckwerkes 01; 12 (Fig. 6) und die Ebene der Bahn 08 schneiden sich in vorteilhafter Ausführung unter einem Winkel α von 70° bis 85° . Weisen die Übertragungszylinder 03; 07 einen Umfang auf, welcher der Länge etwa einer Zeitungsseite entspricht, so ist der Winkel α z. B. ca. 75° bis 80° , bevorzugt ca. 77° ; weisen die Übertragungszylinder 03; 07 jedoch einen Umfang auf, welcher in etwa der Länge von zwei Zeitungsseiten entspricht, so ist der Winkel α z. B. 80 bis 85° , bevorzugt ca. 83° . Diese Wahl des Winkels α trägt zum einen zum sicheren und schnellen Freistellen der Bahn 08 und/oder dem Abstellen der Übertragungszylinder 03; 07 voneinander bei minimiertem Stellweg 16 bei, und minimiert zum anderen negative Einflüsse auf das Druckergebnis, welche durch das Maß einer teilweisen Umschlingung der bzw. des Übertragungszylinders 03; 07 maßgeblich beeinflusst wird (Dublieren, Schmierer etc.). Bei optimierter Anordnung ist der erforderliche lineare Stellweg 16 jeden Übertragungszylinders 03; 07 kleiner oder gleich 20 mm für die An-/Abstellung der Übertragungszylinder 03; 07 aneinander / voneinander, für eine Freistellung der Bahn 08 in einem Imprintbetrieb jedoch bis zu 35 mm.

[0062] Bei Anordnung der Rotationsachsen R02; R03; R07 von Form-, Übertragungs- und Gegendruckzylinder 02; 03; 07 in der Ebene E (Fig. 5) bildet die Richtung des linearen Stellweges 16 mit der Ebene E, welche hier mit der Ebene D zusammenfällt, einen Winkel δ , welcher im wesentlichen 90° beträgt. Die Richtung des linearen Stellweges 16 bildet mit einer Ebene der ein- oder auslaufenden Bahn 08 im Bereich eines stumpfen Winkels β zwischen Bahn 08 und Ebene E einen Winkel γ . Im Fall eines geraden Laufes der Bahn 08 gilt $\beta = 180^\circ - \alpha$, wobei γ z. B. bei 5 bis 20° , insbesondere 7 bis 13° liegt. Der stumpfe Winkel β liegt bei linearem Druckwerk 01 und geradeaus laufender Bahn 08 dann bevorzugt bei 95° bis 110° .

[0063] Für den Fall, dass lediglich einer der Form- und der zugeordnete Übertragungszylinder 02, 03; 11, 07 in Anstellage die Ebene E bestimmen (Fig. 6), ist der Win-

kel γ zwischen Stellweg 16 und der Ebene der Bahn 08 bevorzugt größer oder gleich 5° , z. B. zwischen 5° und 30° , insbesondere zwischen 5° und 20° zu wählen. Der Winkel γ ist insbesondere für Formzylinder 02; 03; 07; 11 einfachen Umfangs größer oder gleich 10° . Der Winkel γ ist jedoch derart nach oben begrenzt, dass der Winkel δ zwischen dem in Richtung Formzylinder 02; 11 weisenden Teil der Ebene E und der Richtung des Abstellweges 16 mindestens 90° beträgt. So ist ein schnelles und sicheres Abstellen des Übertragungszylinders 03; 07 gleichzeitig von der Bahn 08 und dem zugeordneten Formzylinder 02; 11 gewährleistet.

[0064] Die genannten Beziehungen sind für "nichtgeraden" Lauf der Bahn 08 unter Berücksichtigung des jeweils stumpfen Winkels zwischen Bahn 08 und Ebene E entsprechend anzuwenden.

[0065] Unabhängig vom relativen Verlauf der Bahn 08 ist die Richtung des Stellweges 16 (in Richtung Abstellung) so zu wählen, dass ein Winkel φ zwischen der Ebene D und dem Stellweg 16 in Richtung Abstellung mindestens 90° und höchstens 120° , insbesondere von 90° bis 115° liegt. Der Winkel φ ist jedoch wieder derart nach oben begrenzt, dass der Winkel δ mindestens 90° beträgt.

[0066] Mindestens einer der Übertragungszylinder 03; 07 ist in einer vorteilhaften Ausgestaltung soweit abstellbar, dass die eingezogene Bahn 08 während des Druckbetriebes mittels anderer Druckwerke berührungslos durch die Druckstelle 09 führbar ist.

[0067] Das Doppeldruckwerk 13 ist mehrfach, wie in Fig. 7 dargestellt beispielsweise zweifach, in einer Druckeinheit 19, z. B. einer sog. H-Druckeinheit 19, in einem gemeinsamen Seitengestell 20 einsetzbar. In Fig. 7 wurde auf die gesonderte Bezeichnung der dem oberen Doppeldruckwerk 13 gleichenden Teile für das jeweils unten liegende Doppeldruckwerk 13 verzichtet. Bei Anordnung aller Zylinder 02; 03; 07; 11 mit einem Umfang, welcher im wesentlichen einer Länge einer Zeitungsseite entspricht, lässt sich an Bauraum, d. h. an einer Höhe h der Druckeinheit 19 einsparen. Dies gilt selbstverständlich auch für einzelne Druckwerke 01; 12, für Doppeldruckwerke 13 sowie für andersartig konfigurierte Druckeinheiten, welche mehrere Druckwerke 01; 12 aufweisen. Die Priorität kann jedoch anstelle einer Einsparung an Höhe h auch bei einer verbesserten Zugänglichkeit der Zylinder 02; 03; 07; 11, z. B. zwecks Wechsel von Aufzügen, Reinigungsarbeiten und Waschen, Wartung etc., liegen.

[0068] Die Druck-An- bzw. -Ab-Stellung AN; AB ist in sämtlichen Figuren zur Verdeutlichung überzeichnet dargestellt. Fig. 7 deutet strichliert die Übertragungszylinder 03; 07 in einer zweiten möglichen Lage entlang des linearen Stellweges 16 an, wobei sich hier beispielsweise das obere Doppeldruckwerk 13, z. B. für einen Druckformwechsel, in der Druck-Ab-Stellung AB (durchgezogen), und das untere Doppeldruckwerk 13, z. B. für den fortgesetzten Druck, in der Druck-An-Stellung AN (durchgezogen) betrieben ist.

[0069] In einer vorteilhaften Ausgestaltung weist jedes der Druckwerke 01; 12 zumindest einen eigenen, jedoch in den Fig. 7 lediglich strichliert angedeuteten Antriebsmotor 14 für den rotatorischen Antrieb der Zylinder 02; 03; 07; 11 auf. Der Antriebsmotor 14 ist als Elektromotor, insbesondere als Asynchronmotor, Synchronmotor oder als Gleichstrommotor ausgeführt.

[0070] Dies kann in einer in Fig. 7 (oben) schematisch dargestellten Ausführung ein einziger Antriebsmotor 14 für das jeweilige Druckwerk 01; 12 sein, welcher in diesem Fall in einer vorteilhaften Ausgestaltung zunächst auf den Formzylinder 02; 11 treibt, und von dort über eine mechanische Antriebsverbindung, z. B. Stirnräder, Zahnriemen etc., auf den Übertragungszylinder 03; 07 getrieben wird. Es kann jedoch aus Platzgründen und aus Gründen des Momentenflusses auch von Vorteil sein, vom Antriebsmotor 14 auf den Übertragungszylinder 03; 07 und von dort auf den Formzylinder 02; 11 zu treiben.

[0071] Ober ein hohes Maß an Flexibilität in den verschiedenen Betriebssituationen wie Fortdruck, Registrierung, Aufzugwechsel, Waschen, Bahneinzug etc. verfügt das Druckwerk 01; 12 in einer Ausführung über einen eigenen, und von den übrigen Antrieben mechanisch unabhängigen Antriebsmotor 14 je Zylinder 02; 03; 07; 11 (Fig. 7, unten).

[0072] Für spezielle Bedürfnisse, beispielsweise für lediglich einen einseitigen Imprinterbetrieb oder lediglich eines Erfordernis zur Änderung der relativen Drehwinkellage der Formzylinder 02; 11 zueinander, ist auch ein Antrieb möglich, wobei einer der Formzylinder 02; 11 eines Druckwerks 01; 12 einen eigenen Antriebsmotor 14, und die übrigen Zylinder 02; 03; 07; 11 des Druckwerks 01; 12 einen gemeinsamen Antriebsmotor 14 aufweisen.

[0073] Die Art des Antriebes aus Fig. 7 (oben und unten) sind jeweils exemplarisch dargestellt und somit auf das jeweils andere Beispiel zu übertragen.

[0074] Der Antrieb durch den Antriebsmotor 14 erfolgt in vorteilhafter Ausführung jeweils coaxial zwischen Rotationsachse R02; R03; R07; R11 und Motorwelle, ggf. mit einer Winkel und/oder Versatz ausgleichenden Kupplung. Er kann, falls ein "Mit-Bewegen" des Antriebsmotors 14 oder eine flexible Kupplung zwischen dem Antriebsmotor und dem ggf. zu bewegenden Zylinder 02; 03; 07; 11 vermieden werden soll, jedoch auch über ein Ritzel erfolgen.

[0075] Soll ein den Übertragungszylinder 03; 07 antreibender Antriebsmotor 14 während der Stellbewegung mitgeführt werden, so kann dieser in einer Weiterbildung ebenfalls auf einer entsprechenden Führung, z. B. auf einer Außenseite des Seitengestells 20, mitgeführt werden.

[0076] In Weiterbildung der Erfindung ist es von Vorteil, wenn auch das dem jeweiligen Formzylinder 02; 11 zugeordnete Farbwerk 21 und, falls vorhanden, das zugeordnete Feuchtwerk 22 von einem, vom Antrieb der Druckwerkszylinder unabhängigen Antriebsmotor rota-

torisch angetrieben ist. Insbesondere kann das Farbwerk 21 und das ggf. vorhandene Feuchtwerk 22 jeweils einen eigenen Antriebsmotor aufweisen. Es kann im Fall eines Aniloxfarbwerks 21 die Rasterwalze, und es können bzw. kann bei einem Walzenfarbwerk 21 der oder die Reibzylinder einzeln oder gruppenweise rotatorisch angetrieben sein. Auch der oder die Reibzylinder eines Feuchtwerks 22 kann bzw. können einzeln oder gruppenweise rotatorisch angetrieben sein.

[0077] Ein erstes Ausführungsbeispiel für die Realisierung des linearen Stellweges 16 mittels Linearführung zeigen die Fig. 8 und 9.

[0078] Die Zapfen 23 mindestens eines der Übertragungszylinder 03; 07 sind beispielsweise in als Schlitten 24 ausgeführten Lagergehäusen 24 drehbar in Radiallagern 27 gelagert (in Fig. 8 und 9 lediglich die Anordnung im Bereich einer Stirnseite der Zylinder 02; 03; 07; 11 dargestellt). Die Lagergehäuse 24 bzw. Schlitten 24 sind in Linearführungen 26 bewegbar, welche mit einem Seitengestell 27 verbunden sind.

[0079] Die Linearführungen 26 sind für die lineare Anordnung des Doppeldruckwerkes 13 in vorteilhafter Ausführung nahezu senkrecht zur Ebene E bzw. D, d. h. $\delta = 90^\circ$ (siehe Fig. 5), orientiert. In bevorzugter Ausführung sind zur Führung jeden Lagergehäuses 24 bzw. Schlittens 24 zwei Linearführungen 26 vorgesehen, welche parallel zueinander verlaufen. Auch die Linearführungen 26 zweier benachbarter Übertragungszylinder 03; 07 verlaufen bevorzugt parallel zueinander.

[0080] Die Linearführungen 26 können in einer nicht dargestellten Ausführungsform direkt an Wandungen des Seitengestells 27, insbesondere an Wandungen von Öffnungen im Seitengestell 27 angeordnet sein, welche nahezu senkrecht zur Stirnfläche der Zylinder 02; 03; 07; 11 verlaufen.

[0081] Im Ausführungsbeispiel gemäß Fig. 8 und 9 weist das Seitengestell 27 in einer Öffnung einen Einsatz 28, z. B. eine sog. Glocke 28, auf. Die Linearführungen 26 sind an bzw. in dieser Glocke 28 angeordnet.

[0082] In vorteilhafter Ausführung weist die Glocke 28 einen Bereich auf, welcher in Richtung Zylinder 02; 03; 07; 11 aus der Flucht des Seitengestells 27 heraustritt. Die Linearführungen 26 sind in bzw. an diesem Bereich der-Glocke 28 angeordnet.

[0083] Der Abstand der beiden gegenüberliegenden Seitengestelle 27 (lediglich eines dargestellt) orientiert sich i. d. R. am breitesten Aggregat, z. B. am breiteren Farbwerk 21, , und verursacht im Regelfall einen entsprechend längeren Zapfen an den Zylindern 02; 03; 07; 11. Vorteilhaft bei der o. g. Anordnung ist es, dass die Zapfen der Zylinder 02; 03; 07; 11 möglichst kurz gehalten werden können.

[0084] Die Glocke 28 weist in einer Weiterbildung einen Hohlraum 29 auf, der zumindest teilweise in Höhe der Flucht des Seitengestells 27 angeordnet ist. In diesem Hohlraum 29 sind, wie in Fig. 9 schematisch dargestellt, die rotatorischen Antriebe der Zylinder 02; 03; 07; 11 mit den Zapfen der Zylinder 02; 03; 07; 11 ver-

bunden.

[0085] Besonders vorteilhaft bei paarweisem Antrieb der Zylinder 02; 03; 07; 11 (siehe unten zu Fig. 10 und 11 dargestellt) können auch Antriebsverbindungen, wie z. B. zusammen wirkende Antriebsräder 30, in diesem Hohlraum 29 untergebracht werden. Am Übertragungszylinder 03; 07 kann in vorteilhafter Ausführung (Fig. 9) bei gestellfestem Antriebsmotor 14 zwischen Übertragungszylinder 03; 07 und Antriebsmotor 14 eine Winkel- und Versatz ausgleichende Kupplung 61 angeordnet sein, um die An- und Abstellbewegung des Übertragungszylinders 03; 07 auszugleichen. Diese kann als Doppelgelenk 61 oder aber in vorteilhafter Ausführung als Ganzmetallkupplung 61 mit zwei drehstarrten jedoch axial verformbaren Lamellenpaketen ausgeführt sein. Die Ganzmetallkupplung 61 kann gleichzeitig den Versatz und die daraus verursachte Längenänderung ausgleichen. Wesentlich ist es, dass die rotatorische Bewegung spielfrei übertragen wird.

[0086] Für den Fall des koaxialen Antriebes weist der Antrieb des Formzylinders 02; 11 zwischen Zapfen 51 und Antriebsmotor 14 eine Kupplung 62 auf, welche zur Einstellung des Seitenregisters zumindest eine axiale Relativbewegung zwischen Zylinder 02; 11 und Antriebsmotor 14 aufnimmt. Um auch Fertigungstoleranzen und ggf. erforderliche Bewegungen des Formzylinders 02; 11 zu Justagezwecken aufzunehmen, ist die Kupplung 62 als zumindest geringfügige Winkel und Versatz ausgleichende Kupplung 62 ausgeführt. Diese ist ebenfalls in vorteilhafter Ausführung als Ganzmetallkupplung 62 mit zwei drehstarrten jedoch axial verformbaren Lamellenpaketen ausgeführt. Die Linearbewegung wird durch die in axialer Richtung formschlüssig mit dem Zapfen 51 bzw. einer Welle des Antriebsmotors 14 verbundenen Lamellenpakete aufgenommen.

[0087] Ist eine Schmierung, beispielsweise ein Schmiermittel- bzw. Ölraum erforderlich, so ist der Hohlraum 29 in einfacher Weise mittels einer Abdeckung 31 (strichliert) begrenzt, ohne dass dieser die Breite der Maschine vergrößert bzw. aus dem Seitengestell 20 herausragt. Der Hohlraum 29 kann dann gekapselt ausgeführt werden.

[0088] Die Anordnung der Glocke 28 verkürzt somit die Länge der Zapfen, was eine Reduktion der Schwingung zur Folge hat, und ermöglicht eine einfache und variable Bauweise, welche für verschiedenste Antriebskonzepte geeignet, und bei weitgehender Baugleichheit den Wechsel zwischen den Konzepten (mit oder ohne Antriebsverbindungen, mit oder ohne Schmiermittel, mit oder ohne zusätzliche Kupplungen) erlaubt.

[0089] Der Antrieb des jeweiligen Lagergehäuses 24 bzw. Schlitten 24 in den Linearführungen 26 erfolgt in der in Fig. 8 dargestellten Ausführung z. B. mittels linearer Antriebe 32, z. B. jeweils einem Gewindetrieb 32, z. B. einer Gewindespindel, welche von einem nicht dargestellten Elektromotor angetrieben wird. Der Elektromotor kann hierbei bezüglich einer Drehlage regelbar sein. Zur Wegbegrenzung in Druck-An-Stellung AN

kann ein gestellfester, jedoch justierbarer Anschlag für das Lagergehäuse 24 vorgesehen sein.

[0090] Der Antrieb des Lagergehäuses 24 kann aber auch mittels eines Hebelmechanismus erfolgen. Dieser kann ebenfalls mittels eines Elektromotors oder aber mittels mindestens eines mit Druckmittel beaufschlagbaren Zylinders angetrieben sein. Wird der Hebelmechanismus mittels eines oder mehrerer mit Druckmittel beaufschlagbarer Zylinder angetrieben, so ist die Anordnung einer die Stellbewegung auf den beiden Seiten I und II synchronisierenden Synchronspindel von Vorteil.

[0091] Die Anbindung der zu bewegenden Übertragungszylinder an das Seitengestell 20 bzw. die Glocke 28 ist im Ausführungsbeispiel gemäß Fig. 9 folgendermaßen ausgeführt: Beidseitig des zu führenden Schlittens 24 weist die Glocke 28 Tragwände 33 auf, welche einen der beiden korrespondierenden Teile der Linearführung 26 aufnimmt. Dieser Teil kann ggf. auch bereits Bestandteil der Tragwand 33, bzw. in diese eingearbeitet sein. Der andere korrespondierende Teil der Linearführung 26 ist am Schlitten 24 angeordnet bzw. in diesen eingearbeitet oder diesen aufweisend. In vorteilhafter Ausführung ist der Schlitten 24 durch zwei derartige, auf zwei sich gegenüberliegenden Seiten des Schlittens 24 angeordnete Linearführungen 26 geführt.

[0092] Die an den Tragwänden 33 (oder ohne Glocke 28 direkt am Seitengestell 20) angeordneten Teile der Führungen 26 umfassen so den zwischen ihnen angeordneten Schlitten 24. Die Wirkflächen der mit dem Seitengestell 20 bzw. der Glocke 28 verbundenen Teile der Linearführung 26 weisen in den dem Zapfen 23 zugewandten Halbraum. Zur Verminderung der Reibung zwischen den zusammen wirkenden Teilen der Führungen 26 sind in vorteilhafter Ausführung Lager 34, z. B. Linearlager 34, insbesondere eine Linearbewegung ermöglichende Wälzlagerkäfige 34 angeordnet.

[0093] Die jeweils beiden Teile der beiden Führungen 26 lassen im Idealzustand eine Bewegung des Schlittens 24 lediglich mit einem Freiheitsgrad als lineare Bewegung zu. Hierzu ist die gesamte Anordnung in einer senkrecht zur Rotationsachse R03; R07 und senkrecht zur Bewegungsrichtung des Schlittens 24 liegenden Richtung gegeneinander im wesentlichen spielfrei gespannt. So weist beispielsweise der jeweils formzylindernähe Teil der Führung (in Fig. 9 mit größerer Abmessung) eine nicht dargestellte Spannvorrichtung auf.

[0094] Der in der beschriebenen Weise gelagerten Schlitten 24 weist, z. B. auf einer radial nach Innen gerichteten Seite einer dem Übertragungszylinder 03; 07 zugewandten Ausnehmung, das den Zapfen 23 aufnehmende Radiallager 27 auf.

[0095] In einem zweiten, und insbesondere hinsichtlich des Bauraumes und einer robusten Bauweise vorteilhaften Ausführungsbeispiel (Fig. 10 und 11), weisen die Wirkflächen der mit dem Seitengestell 20 bzw. der Glocke 28 verbundenen Teile der Linearführung 26 in den dem Zapfen 23 abgewandten Halbraum. Zu diesem

Zweck sind diese Teile der Linearführung auf einem mit der Glocke 28 (bzw. dem Seitengestell 20) verbundenen Träger 36 angeordnet. Der Schlitten 24 weist die ihm zugeordneten Teile der Linearführung 26 in einer dem Seitengestell 20 bzw. der Glocke 28 zugewandten Ausnehmung auf. Diese Teile können in der Ausnehmung als Bauteile angeordnet, oder aber in den Schlitten 24 in einer nach innen gerichteten Fläche der Ausnehmung bereits eingearbeitet sein. Wie im Ausführungsbeispiel nach Fig. 9 weist der Schlitten 24 eine zum Übertragungszylinder 03; 07 weisende Ausnehmung auf, in welcher das Radiallager 27 zur Aufnahme des Zapfens 23 angeordnet ist. Im vorliegenden Ausführungsbeispiel ist eine Lauffläche für Wälzelemente des als Wälzlager 27 ausgeführten Radiallagers 27 bereits in einer nach Innen gerichteten Fläche der Ausnehmung eingearbeitet.

[0096] Die am Schlitten 24 angeordneten Teile der Führungen 26 umfassen so die am Seitengestell 20 bzw. an der Glocke 28 angeordneten Teile der Führungen 26.

[0097] Zumindest einer der beiden dem Übertragungszylinder 03; 07 zugeordneten Träger 36 weist in vorteilhafter Ausführung ein in Bewegungsrichtung des Schlittens 24 orientiertes, nicht in den Figuren sichtbares Langloch zur Durchführung des linear zu bewegenden Zapfens 23 auf. Dieses Langloch fluchtet zumindest zum Teil mit einem ebenfalls nicht sichtbaren, in der Glocke 28 (bzw. im zugeordneten Seitengestell 20) angeordneten Langloch. Diese Langlöcher werden vom Zapfen 23 oder von einer mit dem Zapfen 23 verbundenen Welle durchgriffen, welche für den rotatorischen Antrieb des Übertragungszylinders 03; 07 mit einem Antriebsrad 30 (siehe Fig. 9) oder dem Antriebsmotor 14 in Antriebsverbindung steht.

[0098] Die Ausführung nach Fig. 10 und 11 ist insbesondere im Hinblick auf eine kompakte und robuste Bauweise vorteilhaft.

[0099] Der Antrieb des Schlittens 24 kann in einer der bereits im ersten Ausführungsbeispiel genannten Weise erfolgen. Fig. 11 zeigt die Ausführung über ein als Hebelmechanismus ausgeführtes Stellmittel. Der Schlitten 24 ist gelenkig über ein Koppel 37 mit einem Hebel 38 verbunden, welcher um eine im wesentlichen parallel zur Rotationsachse R03; R07 des Übertragungszylinders 03; 07 verlaufende Achse verschwenkbar ist. Im Ausführungsbeispiel sind zur Synchronisierung der Stellbewegung beider Übertragungszylinder 03; 07 die Koppel 37 der beiden benachbarten Schlitten 24 für die zusammen wirkenden Übertragungszylinder 03; 07 mit dem hier als dreiarmer Hebel 39 ausgeführten Hebel 38 gelenkig verbunden. Der Antrieb des Hebels 38 erfolgt mittels mindestens eines Stellantriebs 39, z. B. mittels eines oder mittels zweier (wie in Fig. 10) mit Druckmittel beaufschlagbarer Zylinder 39. Bei Betätigung des Stellantriebs 39 und Verschwenken des Hebels 38 in die eine Richtung (hier in Uhrzeigerichtung), werden die beiden Übertragungszylinder 03; 07 mit ih-

ren Rotationsachsen R03; R07 in die Ebene E gebracht, wobei sie gleichzeitig aneinander und an den jeweiligen Formzylinder 02; 11 angestellt werden. Durch Verschwenken in die andere Richtung erfolgt das Abstellen der Übertragungszylinder 03; 07 voneinander und von den zugeordneten Formzylindern 02; 11.

[0100] Insbesondere für den Fall, dass der Stellantrieb 39 als mit Druckmittel beaufschlagbarer Zylinder 39 ausgeführt ist, ist die Anordnung von Anschlägen 41 vorteilhaft, gegen welche der jeweilige Schlitten 24 in der Druck-An-Stellung AN gestellt wird. Diese Anschläge 41 sind justierbar ausgeführt, um ein Einstellen der Endlage für die Übertragungszylinder 03; 07 zu ermöglichen, in welcher deren Rotationsachsen R03; R07 in der Ebene E zu liegen kommen. Das System wird sehr steif, wenn der Schlitten 24 gegen den Anschlag 41, bzw. die Anschläge 41 (in Fig. 10 jeweils zwei), mit großer Kraft gedrückt wird.

[0101] Werden, wie im vorliegenden Fall, die Schlitten 24 der beiden benachbarten Übertragungszylinder 03; 07 über ein gemeinsames Stellmittel gestellt, so ist es in Weiterbildung der Ausführungsbeispiele von Vorteil, wenn das Stellmittel zwischen dem jeweiligen Schlitten 24 und dem ersten gemeinsamen Teil des Stellmittels zumindest in engen Grenzen nachgiebig ausgeführt ist. Hierzu weist jedes Koppel 37 in der Art eines Federbeins ein Federpaket 42, z. B. ein Tellerfederpaket 42 auf. Während bei Druck-An-Stellung AN das Federpaket 42 des einen Übertragungszylinders 03; 07 gestaucht wird, steht das dem anderen Übertragungszylinder 07; 03 zugeordnete Federpaket 42 unter Zugbeanspruchung.

[0102] Zur Synchronisierung der Linearbewegung beider Seiten des Übertragungszylinders 03; 07 steht eine Welle 43, z. B. eine Synchronwelle 43, mit den zu beiden Seiten des Übertragungszylinders 03; 07 angeordneten Stellmitteln in Verbindung. Zu diesem Zweck ist im Beispiel die Welle 43 mit den beiden, jeweils einem Seitengestell 20 auf Seite I und 11 zugeordneten Hebeln 38 drehfest verbunden. Diese stellt hier gleichzeitig die Schwenkachse für die Hebel 38 dar.

[0103] Für die Ausführungsbeispiele der Figuren 8 bis 11 kann eine Justiereinrichtung vorgesehen sein, welche, insbesondere während der Montage und/oder wenn sich Konfigurierungen und/oder Bedingungen geändert haben, eine Grundeinstellung für die Abstände der Rotationsachse R02; R03; R07; R11 ermöglicht. Hierzu können einzelne der Zylinder 02; 03; 07; 11, z. B. die Formzylinder 02; 11, ggf. in einer Exzenterbuchsen gelagert sein. Auch mindestens einer der Übertragungszylinder 03; 07 kann zur Justierung in einer radialen Richtung einstellbar sein. Beispielsweise können die dem Seitengestell 20 bzw. der Glocke 28 zugeordneten Teile der Linearführungen 26 oder der Träger 36 in für Justagezwecke ausreichenden Langlöchern mit dem Seitengestell 20 bzw. der Glocke 28 verbunden sein. Auch eine exzentrische und feststellbare Lagerung des Radiallagers 27 im Schlitten 24 ist möglich.

[0104] Mit den in den Ausführungsbeispielen dargelegten Maßnahmen ist es möglich, ein Druckwerk 01; 12 mit langen, schlanken Zylindern 02; 03; 07; 11, welche ein Verhältnis von Durchmesser zu Länge von ca. 0,08 bis 0,16 aufweisen, robust und schwingungsarm zu bauen bzw. zu betreiben, wobei gleichzeitig ein geringer Aufwand an Raum, Bedienung und Gestellkonstruktion erforderlich ist. Dies gilt insbesondere für Druckwerke 01; 12 "einfachen Umfangs", d. h. mit einer Zeitungsseite am Umfang, jedoch mit doppelter Breite, d. h. mit vier Zeitungsseiten auf der Länge der Zylinder 02; 03; 07; 11 robust und schwingungsarm zu betreiben, wobei gleichzeitig ein geringer Aufwand an Raum, Bedienung und Gestellkonstruktion erforderlich ist.

[0105] Die Zylinder 02; 03; 07; 11 können in den Ausführungsbeispielen nach Fig. 8, 9 und nach Fig. 9, 11 wie oben ausgeführt paarweise oder auch einzeln durch jeweils einen eigenen Antriebsmotor 14 angetrieben sein. Für beide Fälle sind die Antriebsmotoren 14 vorzugsweise gestellfest angeordnet.

[0106] In Fig. 11 sind die vier Zylinder 02; 03; 07; 11 jeweils paarweise durch einen Antriebsmotor 14 rotatorisch angetrieben. Die jeweils ein Getriebe bildenden Antriebsräder 30 zwischen dem Formzylinder 02; 11 und dem jeweils zugeordneten Übertragungszylinder 03; 07 bilden jeweils mit dem zugeordneten Antriebsmotor 14 eine Antriebsverbindung. Im Fall des Einsatzes der Glocke 28 können die Getriebe zwischen Form- und Übertragungszylinder 02, 03; 07, 11 im Hohlraum 29 angeordnet, und als Schmiermittelraum nach außen gekapselt sein.

[0107] Der paarweise Antrieb erfolgt über die Formzylinder 02; 11 auf die Übertragungszylinder 03; 07. Je nach Erfordernis kann der Antrieb jedoch auch über die beiden Übertragungszylinder 03; 07 auf die Formzylinder 02; 11 erfolgen. Die beiden Paare von Antriebsrädern 30 sind zueinander so angeordnet, dass sie außer Eingriff stehen, was beispielsweise durch axial versetzte Anordnung, d. h. in zwei Antriebsebenen, erfolgt

[0108] Im Fall von am Übertragungszylinder 03; 07 paarweise angetriebene Zylindern 02; 03; 07; 11 kann wie in Fig. 9 eine Winkel- und Versatz ausgleichende Kupplung 61 angeordnet sein.

[0109] Für den in Fig. 11 dargestellten Fall des paarweisen Antriebes der Zylinder 02; 03; 07; 11 jeweils koaxial am Formzylinder 02; 11 weist der Antrieb des Formzylinders 02; 11 in vorteilhafter Ausführung die zu Fig. 9 beschriebene Kupplung 62 zwischen Zapfen 51 und Antriebsmotor 14 auf, welche zur Einstellung des Seitenregisters zumindest eine axiale Relativbewegung zwischen Zylinder 02; 11 und Antriebsmotor 14, und ggf. Winkel und Versatz, aufnimmt.

[0110] Wird der Formzylinder 02; 11 aus Fig. 9 oder Fig. 11 nicht koaxial, sondern beispielsweise über ein Ritzel von einem gestellfesten Antriebsmotor 14 angetrieben, so ist zumindest die Ausbildung eines zusammen wirkenden Paares von Gliedern in der Antriebsverbindung zwischen Antriebsmotor 14 und Formzylinder

02; 11 geradeverzahnt und gegeneinander axial bewegbar auszuführen, um die axiale Bewegung des Formzylinders 02; 11 ohne gleichzeitiges Verdrehen zu gewährleisten. Die in Fig. 9 und 11 jeweils dargestellten Antriebssituationen sind auf die beiden dargestellten Ausführungen der Linearbewegung wechselseitig zu übertragen.

[0111] In vorteilhafter Weiterbildung ist zwischen jedem der Antriebsmotoren 14 und dem anzutreibenden Zylinder 02; 03; 07; 11 ein Getriebe 63 angeordnet. Dieses Getriebe 63 kann ein mit dem Antriebsmotor 14 verbundenes Vorsatzgetriebe 63, z. B. ein Planetengetriebe 63 sein. Es kann jedoch auch als ein anders ausgeführtes Untersetzungsgetriebe 63, z. B. aus Ritzel oder Riemen und Antriebsrad, ausgeführt sein. Vorteilhaft ist eine einzelne Kapselung des Getriebes 63, z. B. als einzeln gekapseltes Vorsatzgetriebe 63. Die so erzeugten Schmiermittelräume sind räumlich eng begrenzt und verhindern die Verschmutzung benachbarter Maschinenteile sowie tragen zur Qualitätssteigerung am Produkt bei.

[0112] Für den Fall der in Fig. 6 schematisch im unteren Doppeldruckwerk 13 angedeuteten paarweisen Antriebe der Zylinder 02; 03; 07; 11 erfolgt der Antrieb auf den Formzylinder 02; 11 - z. B. über das Vorsatzgetriebe 63 oder ein Ritzel auf ein Antriebsrad des Formzylinders 02; 11. Vorteil kann hier die Ausbildung von zusammen wirkenden Antriebsrädern zwischen Form- und Übertragungszylinder 02, 03; 11, 07 jeweils mit einer Geradverzahnung sein. Letzteres gilt auch für ein ggf. angeordnetes Ritzel zwischen Antriebsmotor 14 und dem Antriebsrad des Formzylinders 02; 11. Eine o. g. einzelne Kapselung erstreckt sich in diesem Fall um den paarweisen Antrieb zweier Zylinder 02, 03; 11, 07 oder aber - insbesondere im Fall einer oben beschriebenen Glocke 28 - um beide Paare. Eine Glocke 28 kann auch jeweils für ein Paar aus zwei Zylindern 02; 03; 07; 11 ausgeführt sein. Letzteres ist beispielsweise im Sinne einer Modularisierung von Vorteil.

[0113] Die vorgenannten Ausführungen zum Antrieb sowie zum Bewegen des Übertragungszylinders 03; 07 und der Ausführung der Linearführung 26 sind auf Druckwerke anzuwenden, in denen die Zylinder 02; 03; 07; 11 nicht alle den selben Umfang bzw. Durchmesser aufweisen (Fig. 12). So kann bzw. können insbesondere der bzw. die Formzylinder 02; 11 einen Umfang U aufweisen, welcher in Umfangsrichtung eine Druckseite, z. B. die Längsseite einer Zeitungsseite, aufweist (im folgenden "Einfachumfang"). Der zusammen wirkende Übertragungszylinder 03; 07 weist z. B. einen Umfang bzw. Durchmesser auf, welcher einem ganzzahligen Vielfachen (größer 1) demjenigen des Formzylinders 02; 11 entspricht, d. h. er weist z. B. einen Umfang von zwei oder gar drei Druckseiten im Zeitungsformat (bzw. auf andere Formate entsprechend angepaßt) auf.

[0114] Wird die Druckstelle durch einen Übertragungs- 03; 07 und einen z. B. als Satellitenzylinder 07; 03 ausgeführten Gegendruckzylinder 07; 03 gebildet,

so können auch Form- und Übertragungszylinder 02; 11; 03; 07 einen Einfachumfang aufweisen und der zugeordnete Gegendruckzylinder 07; 03 um ein Vielfaches größer ausgeführt sein.

[0115] Durch die genannten Ausbildungen wird in vorteilhafter Weise ebenfalls eine erhöhte Steifigkeit des Druckwerks erreicht. Dies ist besonders von Vorteil in Verbindung mit Zylindern 02; 03; 07; 11, welche eine Länge aufweisen, die mindestens vier oder gar sechs stehenden Druckseiten, insbesondere Zeitungsseiten, entspricht

[0116] Die Ausführung der Zylinder 02; 03; 07; 11 doppeltbreit und - zumindest die Formzylinder 02, 11 - mit "Einfachumfang" ermöglicht im Gegensatz zu Druckmaschinen mit doppeltem Umfang und einfacher Breite eine bedeutend höhere Produktvariabilität. Die maximale Anzahl der möglichen Druckseiten ist zwar die selbe, jedoch im Fall der einfachbreiten Druckwerke 01; 12 doppeltem Umfangs im Sammelbetrieb in zwei verschiedenen "Büchern" bzw. "Heften. Im vorliegenden Fall der doppelt breiten Druckwerke 01; 12 einfachen Umfangs werden die (doppelt breiten) Bahnen 08 nach dem Bedrucken längs geschnitten. Um eine maximale Heftstärke zu erreichen werden eine oder mehrere Teilbahnen im sog. Falzoberbau bzw. Wendedeck übereinander geführt und z. B. auf einem Falzapparat ohne Sammelbetrieb zu einem Heft gefalzt. Sind derartige Heftstärken nicht erforderlich, so können manche Teilbahnen übereinandergeführt, andere jedoch gemeinsam auf einen zweiten Trichter und/oder Falzapparat geführt werden. Es können jedoch auch zwei Produkte gleicher Stärke ohne Überführung auf zwei Falzapparate geführt werden. Eine variable Stärke zweier verschiedener Produkte ist somit gegeben. Sind im Falle eines Doppelfalzapparates oder zweier Falzapparate wenigstens zwei Produktauslagen vorgesehen, so können - je nach Anordnung - die beiden Hefte bzw. Produkte neben- oder übereinander zu einer Seite der Druckmaschine, oder aber zu den beiden verschiedenen Seiten geführt werden.

[0117] Eine hohe Variabilität besitzt die doppeltbreite Druckmaschine einfachen Umfangs insbesondere auch in der Stufung der möglichen Seitenzahlen im Produkt, im sog. "Seitensprung". Während die Stärke je Heft (Lage) für die Druckmaschine mit doppeltem Umfang und einfacher Breite im Sammelbetrieb (d. h. maximaler Produktstärke) lediglich in Schritten von vier Druckseiten variierbar ist, läßt die beschriebene doppeltbreite Druckmaschine einfachen Umfangs einen "Seitensprung" von zwei Seiten (z. B. im Zeitungsdruck) zu. Die Produktstärke und insbesondere die "Verteilung" der Druckseiten auf verschiedene Hefte des Gesamtproduktes oder der Produkte ist erheblich flexibler.

[0118] Nachdem die Bahn 08 längs geschnitten ist, wird die Teilbahn somit entweder auf einen zur korrespondierenden Teilbahn verschiedenen Falztrichter und/oder Falzapparat geführt, oder aber sie wird auf die Flucht der letztgenannten gewendet. D. h. im zweiten

Fall wird die Teilbahn vor, während oder nach dem Wenden, jedoch vor Zusammenführen mit den "Geradeausbahnen", in das richtige Längs- bzw. Schnittregister gebracht. Dies wird in Abhängigkeit der in Umfangsrichtung zueinander versetzten Kanäle 04; 06 eines Zylinders 02; 03; 07; 11 in vorteilhafter Ausführung durch entsprechende Ausführung des Wendedecks (z. B. voreingestellte Abstände der Stangen bzw. der Wegabschnitte) berücksichtigt. Die Feineinstellung bzw. Regelung wird mit den Stellwegen der Schnittregisterregelung für die betreffende Teilbahn und/oder Teilbahnstrang vorgenommen, um bei Bedarf Teilbahnen zweier verschiedener Lauffebenen registergerecht aufeinander zu bringen.

[0119] Der Formzylinder 02; 11 ist nun in Umfangsrichtung mit einer und in Längsrichtung mit mindestens vier stehenden Druckseiten im Broadsheetformat bestückbar (Fig. 13). Alternativ ist dieser Formzylinder 02; 11 auch wahlweise in Umfangsrichtung mit zwei und in Längsrichtung mit mindestens vier liegenden Druckseiten im Tabloidformat (Fig. 14) oder aber in Umfangsrichtung mit zwei und in Längsrichtung mit mindestens acht stehenden Druckseiten im Buchformat (Fig. 15) bzw. in Umfangsrichtung mit vier und in Längsrichtung mit mindestens vier liegenden Druckseiten im Buchformat (Fig. 16) mittels in Umfangsrichtung des Formzylinders 03 jeweils einer und dessen Längsrichtung mindestens einer auf diesem anordenbaren, flexiblen Druckplatte bestückbar.

[0120] Mittels der doppeltbreiten Druckmaschine und zumindest den Formzylindern 02; 11 einfachen Umfangs sind somit je nach Belegung der Formzylinder 02; 11 mit liegenden Tabloidseiten oder stehenden Zeitungs-, insbesondere Broadsheet-Seiten, mit liegenden oder stehenden Buchseiten verschiedene Produkte in Abhängigkeit von der verwendeten Breite der Bahn 08 herstellbar.

[0121] So ist mit dem Doppeldruckwerk 13 die Herstellung in einer Stufung von zwei stehenden auf den Formzylinder angeordneten Druckseiten ("Zweiseitensprung") veränderbaren Produkten im Broadsheetformat möglich.

[0122] Bei einer vier bzw. drei bzw. zwei stehenden Druckseiten bzw. einer stehenden Druckseite im Broadsheetformat entsprechenden Breite der Bahn 08 ist die Herstellung eines aus einer Lage in der voranstehenden Reihenfolge mit acht bzw. sechs bzw. vier bzw. zwei Druckseiten bestehenden Produktes im Broadsheetformat möglich.

[0123] Das Doppeldruckwerk ist bei einer vier stehenden Druckseiten im Broadsheetformat entsprechenden Bahnbreite für die Herstellung von zwei jeweils aus einer Lage bestehenden Produkten im Broadsheetformat mit vier Druckseiten in dem einen Produkt und vier Druckseiten in dem anderen Produkt bzw. mit zwei Druckseiten in dem einen Produkt und sechs Druckseiten in dem anderen Produkt verwendbar ist. Bei einer drei stehenden Druckseiten entsprechenden Bahnbrei-

te ist es für die Herstellung von jeweils zwei aus einer Lage bestehenden Produkten im Broadsheetformat mit vier Druckseiten in dem einen Produkt und zwei Druckseiten in dem anderen Produkt verwendbar.

[0124] Weiter ist das Doppeldruckwerk 13 bei einer vier stehenden Druckseiten im Broadsheetformat entsprechenden Bahnbreite für die Herstellung eines aus zwei Lagen bestehenden Produktes im Broadsheetformat mit vier Druckseiten in der einen Lage und vier Druckseiten in der anderen Lage bzw. zwei Druckseiten in der einen Lage und sechs Druckseiten in der anderen Lage verwendbar. Bei einer drei stehenden Druckseiten entsprechenden Bahnbreite ist es für die Herstellung eines aus zwei Lagen bestehenden Produktes im Broadsheetformat mit vier Druckseiten in der einen Lage und zwei Druckseiten in der anderen Lage verwendbar.

[0125] Im Falle von Druckseiten im Tabloidformat ist das Doppeldruckwerk für die Herstellung in einer Stufung von vier liegend auf dem Formzylinder 02; 11 angeordneten Druckseiten veränderbaren Produkten ("Vierseitensprung") im Tabloidformat verwendbar. Entsprechend ist das Doppeldruckwerk 13 bei einer vier bzw. drei bzw. zwei liegenden Druckseiten bzw. einer liegenden Druckseite entsprechenden Bahnbreite für die Herstellung eines aus einer Lage in der voranstehenden Reihenfolge mit sechzehn bzw. zwölf bzw. acht bzw. vier Druckseiten bestehenden Produktes in Tabloidformat verwendbar.

[0126] Das Doppeldruckwerk ist bei einer vier liegenden Druckseiten im Tabloidformat entsprechenden Bahnbreite für die Herstellung von zwei jeweils aus einer Lage bestehenden Produkten im Tabloidformat mit acht Druckseiten in dem einen Produkt und acht Druckseiten in dem anderen Produkt bzw. mit vier Druckseiten in dem einen Produkt und zwölf Druckseiten in dem anderen Produkt verwendbar. Bei einer drei liegenden Druckseiten entsprechenden Bahnbreite ist es für die Herstellung von zwei jeweils aus einer Lage bestehenden Produkten im Tabloidformat mit vier Druckseiten in dem einen Produkt und acht Druckseiten in dem anderen Produkt verwendbar.

[0127] Für Produkte im Buchformat ist das Doppeldruckwerk 13 für die Herstellung in einer Stufung von acht stehend auf dem Formzylinder 02; 11 angeordneten Druckseiten veränderbaren ("Achtseitensprung") Produkten verwendbar.

[0128] Mit dem Doppeldruckwerk 13 ist bei einer acht bzw. sechs bzw. vier bzw. zwei stehenden Druckseiten entsprechenden Bahnbreite die Herstellung eines aus einer Lage in der voranstehenden Reihenfolge mit zweiunddreißig bzw. vierundzwanzig bzw. sechzehn bzw. acht Druckseiten bestehenden Produktes im Buchformat möglich.

[0129] Bei einer acht stehenden Druckseiten im Buchformat entsprechenden Bahnbreite ist das Doppeldruckwerk 13 für die Herstellung von zwei jeweils aus einer Lage bestehenden Produkten im Buchformat mit sechzehn Druckseiten in dem einen Produkt und sech-

zehn Druckseiten in dem anderen Produkt bzw. vierundzwanzig Druckseiten in dem einen Produkt und acht Druckseiten in dem anderen Produkt verwendbar. Bei einer sechs stehenden Druckseiten im Buchformat entsprechenden Bahnbreite ist es für die Herstellung von zwei jeweils aus einer Lage bestehenden Produkten im Buchformat mit sechzehn Druckseiten in dem einen Produkt und acht Druckseiten in dem anderen Produkt verwendbar.

[0130] Weiter ist das Doppeldruckwerk 13 für Produkte im Buchformat für die Herstellung in einer Stufung von acht liegend auf dem Formzylinder 03 angeordneten Druckseiten veränderbaren Produkten ("Achtseitensprung") verwendbar (doppelter Querfalz).

[0131] Bei einer vier bzw. drei bzw. zwei liegenden Druckseiten bzw. einer liegenden Druckseite im Buchformat entsprechenden Bahnbreite ist das Doppeldruckwerk 13 für die Herstellung eines aus einer Lage in der voranstehenden Reihenfolge mit zweiunddreißig bzw. vierundzwanzig bzw. sechzehn bzw. acht Druckseiten bestehenden Produktes im Buchformat verwendbar.

[0132] Das Doppeldruckwerk ist bei einer vier liegenden Druckseiten im Buchformat entsprechenden Bahnbreite für die Herstellung von zwei jeweils aus einer Lage bestehenden Produkten im Buchformat mit sechzehn Druckseiten in dem einen Produkt und sechzehn Druckseiten in dem anderen Produkt bzw. vierundzwanzig Druckseiten in dem einen Produkt und acht Druckseiten in dem anderen Produkt verwendbar. Bei einer drei liegenden Druckseiten im Buchformat entsprechenden Bahnbreite ist es für die Herstellung von zwei jeweils aus einer Lage bestehenden Produkten im Buchformat mit sechzehn Druckseiten in dem einen Produkt und acht Druckseiten in dem anderen Produkt verwendbar.

[0133] Werden die beiden Teilbahnstränge zwar auf verschiedenen Trichtern längs gefalzt und danach in einen gemeinsamen Falzapparat geführt, so ist das oben genannte für die Verteilung des Produktes auf verschiedene, zusammengefaßter Hefte bzw. Lagen mit der geschilderten variablen Seitenzahl anzuwenden.

Bezugszeichenliste

[0134]

01	Druckwerk
02	Zylinder, Formzylinder
03	Zylinder, Übertragungszylinder
04	Unterbrechung, Kanal, Schlitz
05	-
06	Unterbrechung, Kanal, Schlitz
07	Zylinder, Übertragungszylinder, Gegendruckzylinder, Satellitenzylinder
08	Bahn, Bedruckstoffbahn
09	Druckstelle
10	-

11	Zylinder, Formzylinder
12	Druckwerk
13	Druckwerk, Doppeldruckwerk
14	Antriebsmotor
15	-
16	Stellweg, linear
17	-
18	Hebel
19	Druckeinheit, H-Druckeinheit
20	Seitengestell
21	Farbwerk, Aniloxfarbwerk, Walzenfarbwerk
22	Feuchtwerk
23	Zapfen
24	Lagergehäuse, Schlitten
25	-
26	Linearführung
27	Radiallager
28	Einsatz, Glocke
29	Hohlraum
30	Antriebsrad, Stirnrad
31	Abdeckung
32	Antrieb, linear, Gewindetrieb
33	Tragwand
34	Lager, Linearlager, Wälzlagerkäfig
35	-
36	Träger
37	Koppel
38	Hebel, dreiarmlig
39	Stellantrieb, Zylinder
40	-
41	Anschlag
42	Federpaket, Tellerfederpaket
43	Welle, Synchronwelle
51	Zapfen (02, 11)
61	Kupplung, Doppelgelenk, Ganzmetallkupplung
62	Kupplung, Doppelgelenk, Ganzmetallkupplung
63	Getriebe, Vorsatzgetriebe, Planetengetriebe, Untersetzungsgetriebe
D	Ebene
E	Ebene
H	Horizontale
M	Antriebsmotor
S	Schwenkachse
U	Umfang (02, 11)
AB	Druck-Ab-Stellung
AN	Druck-An-Stellung
a	Längsabschnitt
h	Höhe
D02	Durchmesser
D03	Durchmesser
L02	Länge (02)
L03	Länge (03)

R02	Rotationsachse
R03	Rotationsachse
R07	Rotationsachse
R11	Rotationsachse

5	I	Seite
	II	Seite
	α	Winkel (E, 08)
10	β	Winkel, stumpf (E, 08)
	γ	Winkel (16, 08)
	δ	Winkel (E, 16)
	ϕ	Winkel (D, 16)
	φ	Winkel (D, 16)
15		

Patentansprüche

1. Druckwerk einer Druckmaschine, welches mindestens zwei Zylinder (02; 03; 07; 11), nämlich einen Formzylinder (02; 11) und einen Übertragungszyylinder (03; 07) aufweist, wobei der Übertragungszyylinder (03; 07) entlang eines linearen Stellweges (16) wahlweise in Druck-An- und Druck-Ab-Stellung (AN, AB) an einen Gegendruckzylinder (07) bringbar ist, und wobei die beiden Zylinder (02; 03; 07; 11) mittels mindestens eines Antriebsmotors (14) mechanisch unabhängig vom Gegendruckzylinder (07) rotatorisch angetrieben sind, **dadurch gekennzeichnet, dass** der Antriebsmotor (14) gestellfest angeordnet ist, dass die Rotationsachse (R02; R11) des Formzylinders (02; 11) während des An- bzw. Abstellens gestellfest gelagert ist, und dass der Formzylinder (02; 11) zur Justage im Abstand zum zugeordneten Übertragungszyylinder veränderbar gelagert ist.
2. Druckwerk nach Anspruch 1, **dadurch gekennzeichnet, dass** der Übertragungszyylinder (03; 07) durch Bewegen entlang des linearen Stellweges (16) an den Formzylinder (02; 11) und an einen Gegendruckzylinder (07; 03) anstellbar ist.
3. Druckwerk nach Anspruch 1, **dadurch gekennzeichnet, dass** der lineare Stellweg (16) von einer Ebene (E) abweicht, welche durch Rotationsachsen (R02; R03; R07; R11) des betreffenden Übertragungs- und des zugeordneten Formzylinders (02; 11; 03; 07) in einer Druck-An-Stellung (AN) aufgespannt ist.
4. Druckwerk nach Anspruch 3, **dadurch gekennzeichnet, dass** sich die Ebene (E) mit einer Ebene der in das Druckwerk ein- oder auslaufenden Bahn (08) unter einem stumpfen Winkel (β) schneidet.
5. Druckwerk nach Anspruch 4, **dadurch gekennzeichnet, dass** ein Winkel (γ) zwischen dem Stell-

- weg (16) und der Ebene der Bahn (08) mindestens 5° und gleichzeitig ein Winkel (8) zwischen dem Stellweg (16) und dem in Richtung Formzylinder (02; 11) weisenden Teil der Ebene (E) mindestens 90° beträgt
- 5
6. Druckwerk nach Anspruch 4, **dadurch gekennzeichnet, dass** der stumpfe Winkel (β) zwischen 95° und 110° liegt.
- 10
7. Druckwerk nach Anspruch 4, **dadurch gekennzeichnet, dass** der Stellweg (16) im Bereich des stumpfen Winkel (β) liegt.
- 15
8. Druckwerk nach Anspruch 1, **dadurch gekennzeichnet, dass** die beiden einander zugeordneten Form- und Übertragungszylinder (02; 03; 07; 11) durch einen gemeinsamen Antriebsmotor (14) am Formzylinder (02; 11) antreibbar sind.
- 20
9. Druckwerk nach Anspruch 1, **dadurch gekennzeichnet, dass** die beiden einander zugeordneten Form- und Übertragungszylinder (02; 03; 07; 11) durch einen gemeinsamen Antriebsmotor (14) am Übertragungszylinder (02; 11) antreibbar sind.
- 25
10. Druckwerk nach Anspruch 1, **dadurch gekennzeichnet, dass** dem Formzylinder (02; 11) und dem Übertragungszylinder (03; 07) jeweils ein mechanisch vom anderen Zylinder (02; 03; 07; 11) unabhängiger Antriebsmotor (14) für den rotatorischen Antrieb zugeordnet ist.
- 30
11. Druckwerk nach Anspruch 8 oder 10, **dadurch gekennzeichnet, dass** der Antriebsmotor (14) des Formzylinders (02; 11) gestellfest angeordnet ist.
- 35
12. Druckwerk nach Anspruch 9 oder 10, **dadurch gekennzeichnet, dass** der Antriebsmotor (14) des Übertragungszylinders (03; 07) gestellfest angeordnet ist.
- 40
13. Druckwerk nach Anspruch 10 oder 11, **dadurch gekennzeichnet, dass** zwischen Antriebsmotor (14) und Übertragungszylinder (03; 07) eine einen Winkel und/oder Versatz ausgleichende Kupplung (61) angeordnet ist.
- 45
14. Druckwerk nach Anspruch 8 oder 10, **dadurch gekennzeichnet, dass** die Antriebsverbindung zwischen Formzylinders (03; 07) und zugeordnetem Antriebsmotor (14) eine Relativbewegung zwischen Formzylinder (02; 11) und dem Antriebsmotor (14) aufnehmend ausgeführt ist.
- 50
15. Druckwerk nach Anspruch 2, **dadurch gekennzeichnet, dass** der Übertragungszylinder (03; 07) allein mittels der Bewegung entlang des linearen Stellweges (16) an den Formzylinder (02; 11) und den Gegendruckzylinder (07; 03) an-, bzw. vom Formzylinder (02; 11) und vom Gegendruckzylinder (07; 03) abstellbar ist.
- 55
16. Druckwerk nach Anspruch 2, **dadurch gekennzeichnet, dass** die Rotationsachsen (R02; R03; R07; R11) von Form-, Übertragungs- und Gegendruckzylinder (02; 03; 07; 11) in einer Druck-Anstellung (AN) der Zylinder (02; 03; 07; 11) in einer gemeinsamen Ebene (E) liegen.
17. Druckwerk nach Anspruch 2, **dadurch gekennzeichnet, dass** mindestens zwei der Zylinder (02; 03; 07; 11) auf ihrer wirksamen Mantelfläche jeweils mindestens eine axial verlaufende Unterbrechung (04; 06) aufweisen, welche wechselseitig aufeinander abrollend angeordnet sind.
18. Druckwerk nach Anspruch 2, **dadurch gekennzeichnet, dass** mindestens zwei der Zylinder (02; 03; 07; 11) jeweils mindestens zwei Unterbrechungen (04; 06) auf der wirksamen Mantelfläche aufweisen, welche in Längsrichtung des jeweiligen Zylinders (02; 03; 07; 11) nebeneinander, jedoch in Umfangsrichtung versetzt zueinander angeordnet sind.
19. Druckwerk nach Anspruch 2, **dadurch gekennzeichnet, dass** zumindest der Form- und der Übertragungszylinder (02; 03; 07; 11) jeweils einen Umfang aufweisen, welcher im wesentlichen einer Abschnittslänge einer Druckseite entspricht.
20. Druckwerk nach Anspruch 2, **dadurch gekennzeichnet, dass** der Gegendruckzylinder (07; 03) als Übertragungszylinder (07; 03) ausgeführt ist, welchem ein weiterer Formzylinder (11; 02) zugeordnet ist.
21. Druckwerk nach Anspruch 20, **dadurch gekennzeichnet, dass** beide Übertragungszylinder (03; 07) entlang eines linearen Stellweges (18) bewegbar gelagert sind.
22. Druckwerk nach Anspruch 2 oder 20, **dadurch gekennzeichnet, dass** mindestens zwei der zusammen wirkenden Zylinder (02; 03; 07; 11) mit stirnseitigen Zapfen (23; 51) in oder an einem gemeinsamen Einsatz (28) gelagert sind, welcher seinerseits in oder an einem Seitengestell (20) angeordnet ist.
23. Druckwerk nach Anspruch 22, **dadurch gekennzeichnet, dass** der Einsatz (28) einen Bereich aufweist, welcher in Richtung von Stirnseiten der Zylinder (02; 03; 07; 11) aus einer Flucht des Seitengestells (27) heraustritt.

24. Druckwerk nach Anspruch 1 oder 20, **dadurch gekennzeichnet, dass** zwei jeweils stirnseitig angeordnete Zapfen (23) des Übertragungszylinders (03; 07) in jeweils einem Lagergehäuse (24) drehbar gelagert sind, welches jeweils mittels mindestens einer Linearführung (26) relativ zu einem Seitengestell (20) linear bewegbar gelagert sind.
25. Druckwerk nach Anspruch 24, **dadurch gekennzeichnet, dass** zur Führung jeden Lagergehäuses (24) zwei Linearführungen (26) vorgesehen sind, welche parallel zueinander verlaufen.
26. Druckwerk nach Anspruch 25, **dadurch gekennzeichnet, dass** dem Lagergehäuse (24) zugeordnete Teile der Linearführungen (26) die korrespondierenden, mit dem Seitengestell (20) verbundenen Teile der Linearführungen (26) umgreifen.
27. Druckwerk nach Anspruch 25, **dadurch gekennzeichnet, dass** mit dem Seitengestell (20) verbundene Teile der Linearführungen (26) die korrespondierenden, dem Lagergehäuse (24) zugeordneten Teile der Linearführungen (26) umgreifen.
28. Druckwerk nach Anspruch 22 und einem der Ansprüche 26 oder 27, **dadurch gekennzeichnet, dass** die dem Seitengestell (20) zugeordneten Teile der Linearführungen (26) am Einsatz (28) angeordnet sind.
29. Druckwerk nach Anspruch 23 und 28, **dadurch gekennzeichnet, dass** die dem Einsatz (28) zugeordneten Teile der Linearführungen 26 in bzw. am aus der Flucht des Seitengestells (20) heraustretenden Bereich des Einsatzes (28) angeordnet sind.
30. Druckwerk nach Anspruch 1, **dadurch gekennzeichnet, dass** der Form- und Übertragungszylinder (02; 03; 07; 11) jeweils einen Umfang für eine einzige stehende oder liegende Druckseite im Zeitungsformat aufweist.
31. Druckwerk nach Anspruch 1, **dadurch gekennzeichnet, dass** der Formzylinder (02; 11) einen Umfang aufweist, welcher im wesentlichen einer Abschnittslänge einer Druckseite im Zeitungsformat entspricht und der Übertragungszylinder (03; 07) einen Umfang aufweist, welcher einem ganzzahligen Vielfachen ungleich eins des Umfangs des zugeordneten Formzylinders (02; 11) entspricht.
32. Druckwerk nach Anspruch 1, **dadurch gekennzeichnet, dass** die Zylinder (02; 03; 07; 11) im Bereich ihres Ballens in Längsrichtung eine Länge (L02; L03) aufweisen, welche im wesentlichen vier Breiten einer Zeitungsseite entspricht.

33. Druckwerk nach Anspruch 1, oder 20, **dadurch gekennzeichnet, dass** mindestens zwei der zusammen wirkenden Zylinder (02; 03; 07; 11) jeweils mindestens zwei Unterbrechungen (04; 06) auf der wirksamen Mantelfläche aufweisen, welche in Längsrichtung des jeweiligen Zylinders (02; 03; 07; 11) nebeneinander, jedoch in Umfangsrichtung versetzt zueinander angeordnet sind.
34. Druckwerk nach Anspruch 33, **dadurch gekennzeichnet, dass** die Unterbrechungen (04; 06) auf der wirksamen Mantelfläche der Zylinder (02; 03; 07; 11) jeweils paarweise aufeinander abrollend angeordnet sind.
35. Druckwerk nach Anspruch 17, 18 oder 32, **dadurch gekennzeichnet, dass** die Unterbrechungen (04; 06) auf der wirksamen Mantelfläche des Zylinders (02; 03; 07; 11) als Kanäle (04; 06) zur Aufnahme mindestens eines Aufzuges ausgeführt sind.

Claims

1. Printing unit for a press, which has at least two cylinders (02; 03; 07; 11), namely a forme cylinder (02; 11) and a transfer cylinder (03; 07), it being possible for the transfer cylinder (03; 07) to be brought as desired along a linear actuating path (16) into a print-on and print-off position (AN, AB) on an impression cylinder (07), and the two cylinders (02; 03; 07; 11) being driven in rotation by means of at least one drive motor (14), mechanically independently of the impression cylinder (07), **characterized in that** the drive motor (14) is fixed to the frame, **in that** the axis of rotation (R02; R11) of the forme cylinder (02; 11) is mounted fixed to the frame as it is set on and off, and **in that** the forme cylinder (02; 11) is mounted such that its distance from the associated transfer cylinder can be varied for the purpose of adjustment.
2. Printing unit according to Claim 1, **characterized in that** the transfer cylinder (03; 07) can be set onto the forme cylinder (02; 11) and onto an impression cylinder (07; 03) by means of movement along the linear actuating path (16).
3. Printing unit according to Claim 1, **characterized in that** the linear actuating path (16) deviates from a plane (E) which is covered by axes of rotation (R02; R03; R07; R11) of the relevant transfer cylinder and the associated forme cylinder (02; 11; 03; 07) in a print-on position (AN).
4. Printing unit according to Claim 3, **characterized in that** the plane (E) intercepts at an obtuse angle (β) a plane of the web (08) running into or out of the

printing unit.

5. Printing unit according to Claim 4, **characterized in that** an angle (γ) between the actuating path (16) and the plane of the web (08) is at least 5° and, at the same time, an angle (δ) between the actuating path (16) and the part of the plane (E) that points in the direction of the forme cylinder (02; 11) is at least 90° . 5
6. Printing unit according to Claim 4, **characterized in that** the obtuse angle (β) lies between 95° and 110° . 10
7. Printing unit according to Claim 4, **characterized in that** the actuating path (16) lies in the region of the obtuse angle (β). 15
8. Printing unit according to Claim 1, **characterized in that** the two associated forme and transfer cylinders (02; 03; 07; 11) can be driven by a common drive motor (14) on the forme cylinder (02; 11). 20
9. Printing unit according to Claim 1, **characterized in that** the two associated forme and transfer cylinders (02; 03; 07; 11) can be driven by a common drive motor (14) on the transfer cylinder (02; 11). 25
10. Printing unit according to Claim 1, **characterized in that** the forme cylinder (02; 11) and the transfer cylinder (03; 07) are in each case assigned a drive motor (14), mechanically independent of the other cylinder (02; 03; 07; 11), for the rotational drive. 30
11. Printing unit according to Claim 8 or 10, **characterized in that** the drive motor (14) of the forme cylinder (02; 11) is arranged fixed to the frame. 35
12. Printing unit according to Claim 9 or 10, **characterized in that** the drive motor (14) of the transfer cylinder (03; 07) is arranged fixed to the frame. 40
13. Printing unit according to Claim 10 or 11, **characterized in that** a coupling (61) that compensates for an angle and/or offset is arranged between drive motor (14) and transfer cylinder (03; 07). 45
14. Printing unit according to Claim 8 or 10, **characterized in that** the drive connection between forme cylinder (03; 07) and associated drive motor (14) is designed to accommodate a relative movement between forme cylinder (02; 11) and the drive motor (14). 50
15. Printing unit according to Claim 2, **characterized in that** the transfer cylinder (03; 07) can be set on the forme cylinder (02; 11) and the impression cylinder (07; 03) on and, respectively, off the forme cylinder (02; 11) and off the impression cylinder (07; 03) merely by means of the movement along the linear 55

actuating path (16).

16. Printing unit according to Claim 2, **characterized in that** the axes of rotation (R02; R03; R07; R11) of the forme, transfer and impressions cylinders (02; 03; 07; 11) lie in a common plane (E) in a print-on position (AN) of the cylinders (02; 03; 07; 11).
17. Printing unit according to Claim 2, **characterized in that** at least two of the cylinders (02; 03; 07; 11) have on their effective circumferential surface in each case at least one interruption (04; 06) which runs axially and which are arranged to roll alternately on one another.
18. Printing unit according to Claim 2, **characterized in that** at least two of the cylinders (02; 03; 07; 11) in each case have at least two interruptions (04; 06) on the effective circumferential surface, which are arranged beside one another in the longitudinal direction of the respective cylinder (02; 03; 07; 11) but offset from one another in the circumferential direction.
19. Printing unit according to Claim 2, **characterized in that** at least forme cylinder and the transfer cylinder (02; 03; 07; 11) in each case have a circumference which corresponds substantially to a cut length of a printing page.
20. The printing unit according to Claim 2, **characterized in that** the impression cylinder (07; 03) is designed as a transfer cylinder (07; 03), to which a further forme cylinder (11; 02) is assigned.
21. Printing unit according to Claim 20, **characterized in that** both transfer cylinders (03; 07) can be moved along a linear actuating path (18).
22. Printing unit according to Claim 2 or 20, **characterized in that** at least two of the interacting cylinders (02; 03; 07; 11) are mounted with end journals (23; 51) in or on a common insert (28) which, for its part, is arranged in or on a side frame (20).
23. Printing unit according to Claim 22, **characterized in that** the insert (28) has a region which emerges from an alignment of the side frame (27) in the direction of ends of the cylinders (02; 03; 07; 11).
24. Printing unit according to Claim 1 or 20, **characterized in that** two journals (23) in each case arranged at the end of the transfer cylinder (03; 07) are rotatably mounted in a bearing housing (24) in each case, which is mounted such that it can be moved linearly relative to a side frame (20), in each case by means of at least one linear guide (26).

25. Printing unit according to Claim 24, **characterized in that**, in order to guide each bearing housing (24), two linear guides (26) are provided, which run parallel to each other.

26. Printing unit according to Claim 25, **characterized in that** parts of the linear guides (26) that are assigned to the bearing housing (24) embrace the corresponding parts of the linear guides (26) that are connected to the side frame (20).

27. Printing unit according to Claim 25, **characterized in that** parts of the linear guides (26) that are connected to the side frame (20) embrace the corresponding parts of the linear guides (26) that are assigned to the bearing housing (24).

28. Printing unit according to Claim 22 and one of Claims 26 and 27, **characterized in that** the parts of the linear guides (26) that are assigned to the side frame (20) are arranged on the insert (28).

29. Printing unit according to Claim 23 and 28, **characterized in that** the parts of the linear guides 26 that are assigned to the insert (28) are arranged in or on the region of the insert (28) that emerges from the alignment of the side frame (20).

30. Printing unit according to Claim 1, **characterized in that** the forme and transfer cylinder (02; 03; 07; 11) each have a circumference for a single upright or horizontal printing page in newspaper format.

31. Printing unit according to Claim 1, **characterized in that** the forme cylinder (02; 11) has a circumference which corresponds substantially to a cut length of a printing page in newspaper format, and the transfer cylinder (03; 07) has a circumference which corresponds to an integer multiple not equal to one of the circumference of the associated forme cylinder (02; 11).

32. Printing unit according to Claim 1, **characterized in that**, in the region of their barrel, the cylinders (02; 03; 07; 11) have a length (L02; L03) in the longitudinal direction which corresponds substantially to four widths of a newspaper page.

33. Printing unit according to Claim 1 or 20, **characterized in that** at least two of the interacting cylinders (02; 03; 07; 11) in each case have at least two interruptions (04; 06) on the effective circumferential surface, which are arranged beside one other in the longitudinal direction of the respective cylinder (02; 03; 07; 11) but offset from one another in the circumferential direction.

34. Printing unit according to Claim 33, **characterized**

in that the interruptions (04; 06) on the effective circumferential surface of the cylinders (02; 03; 07; 11) are in each case arranged to roll on one another in pairs.

35. Printing unit according to Claim 17, 18 or 32, **characterized in that** the interruptions (04; 06) on the effective circumferential surface of the cylinder (02; 03; 07; 11) are designed as channels (04; 06) to accommodate at least one cover.

Revendications

1. Groupe d'impression d'une machine à imprimer, comprenant au moins deux cylindres (02; 03; 07; 11), précisément un cylindre de forme (02; 11) et un cylindre de transfert (03; 07), le cylindre de transfert (03; 07) étant susceptible d'être placé sur le cylindre de contre-pression (07) en une position de pressage et de dégagement (AN, AB), selon une course de réglage (16) linéaire, et où les deux cylindres (02; 03; 07; 11) sont entraînés en rotation de façon mécaniquement indépendante du cylindre de contre-pression (07), à l'aide d'au moins un moteur d'entraînement (14), **caractérisé en ce que** le moteur d'entraînement (14) est disposé de façon fixe par rapport au bâti, **en ce que** l'axe de rotation (R02; R11) du cylindre de forme (02; 11), pendant l'application en pressage, respectivement le dégagement, est monté de façon fixe par rapport au bâti, et **en ce que** le cylindre de forme (02; 11) est monté de façon modifiable pour effectuer le réglage, à distance du cylindre de transfert associé.
2. Groupe d'impression selon la revendication 1, **caractérisé en ce que** le cylindre de transfert (03; 07) est susceptible d'être réglé avec pressage sur le cylindre de forme (02; 11) et sur un cylindre de contre-pression (07; 03), par un déplacement effectué le long de la course de réglage (16) linéaire.
3. Groupe d'impression selon la revendication 1, **caractérisé en ce que** la course de réglage linéaire (16) va en s'écartant d'un plan (E) qui, lorsqu'on est en position de pressage (AN), est défini par les axes de rotation (R02; R03; R07; R11) du cylindre de transfert et du cylindre de forme (02; 11; 03; 07) associés, concernés.
4. Groupe d'impression selon la revendication 3, **caractérisé en ce que** le plan (E) coupe sous un angle (β) obtus un plan de la bande (08) entrant dans ou sortant du groupe d'impression.
5. Groupe d'impression selon la revendication 4, **caractérisé en ce que** un angle (γ), entre la course de réglage (16) et le plan de la bande (08), fait au

- moins 5° et, simultanément, un angle (δ) entre la course de réglage (16) et la partie, tournée en direction du cylindre de forme (02; 11) du plan (E), fait au moins 90°.
6. Groupe d'impression selon la revendication 4, **caractérisé en ce que** l'angle obtus (β) est compris entre 95° et 110°.
7. Groupe d'impression selon la revendication 4, **caractérisé en ce que** la course de réglage (16) est située dans la zone autour de l'angle obtus (β).
8. Groupe d'impression selon la revendication 1, **caractérisé en ce que** les deux cylindres de forme et de transfert (02; 03; 07; 11) associés l'un à l'autre sont susceptibles d'être entraînés par un moteur d'entraînement (14), commun, sur le cylindre de forme (02; 11).
9. Groupe d'impression selon la revendication 1, **caractérisé en ce que** les deux cylindres de forme et de transfert (02; 03; 07; 11) associés entre eux sont susceptibles d'être entraînés par un moteur d'entraînement (14) commun sur le cylindre de transfert (02; 11).
10. Groupe d'impression selon la revendication 1, **caractérisé en ce que**, au cylindre de forme (02; 11) et au cylindre de transfert (03; 07), est chaque fois associé un moteur d'entraînement (14), mécaniquement indépendant des autres cylindres (02; 03; 07; 11), pour l'entraînement en rotation.
11. Groupe d'impression selon la revendication 8 ou 10, **caractérisé en ce que** le moteur d'entraînement (14) du cylindre de forme (02; 11) est disposé de façon rigide sur le bâti.
12. Groupe d'impression selon la revendication 9 ou 10, **caractérisé en ce que** le moteur d'entraînement (14) du cylindre de transfert (03; 07) est disposé de façon rigide par rapport au bâti.
13. Groupe d'impression selon la revendication 9 ou 11, **caractérisé en ce que**, entre le moteur d'entraînement (14) et le cylindre de transfert (03; 07), est disposé un accouplement (61), assurant une compensation angulaire et/ou linéaire.
14. Groupe d'impression selon la revendication 8 ou 10, **caractérisé en ce que** la liaison d'entraînement entre le cylindre de forme (03; 07) et le moteur d'entraînement (14) associés est réalisée de façon à accepter un déplacement relatif entre le cylindre de forme (02; 11) et le moteur d'entraînement (14).
15. Groupe d'impression selon la revendication 2, **caractérisé en ce que** le cylindre de transfert (03; 07) est susceptible d'être pressé sur le cylindre de forme (02; 11) et le cylindre de contre-pression (07; 03), respectivement d'être dégagé du cylindre de forme (02; 11) et du cylindre de contre-pression (07; 03), rien que par le déplacement effectué le long de la course de réglage (16) linéaire.
16. Groupe d'impression selon la revendication 2, **caractérisé en ce que** les axes de rotation (R02; R03; R07; R11) des cylindres de forme, de transfert, et de contre-pression (02; 03; 07; 11) sont situés en un plan (E) commun, lorsque l'on est à la position de pressage (AN) des cylindres (02; 03; 07; 11).
17. Groupe d'impression selon la revendication 2, **caractérisé en ce qu'**au moins deux des cylindres (02; 03; 07; 11) présentent sur leur surface d'enveloppe active chaque fois au moins une interruption (04; 06) s'étendant axialement, les interruptions étant disposées de façon à rouler les unes sur les autres de façon alternée.
18. Groupe d'impression selon la revendication 2, **caractérisé en ce qu'**au moins deux des cylindres (02; 03; 07; 11) présentent sur la surface d'enveloppe active chacun au moins deux interruptions (04; 06), qui sont disposées l'une à côté de l'autre en direction longitudinale du cylindre (02; 03; 07; 11) respectif, en étant cependant décalées mutuellement en direction périphérique.
19. Groupe d'impression selon la revendication 2, **caractérisé en ce qu'**au moins le cylindre de forme et le cylindre de transfert (02; 03; 07; 11) présentent chacun une circonférence correspondant sensiblement à la longueur de découpage d'une page imprimée.
20. Groupe d'impression selon la revendication 2, **caractérisé en ce que** le cylindre de contre-pression (07; 03) est réalisé sous la forme de cylindre de transfert (07; 03) auquel est associé un autre cylindre de forme (11; 02).
21. Groupe d'impression selon la revendication 20, **caractérisé en ce que** les deux cylindres de transfert (03; 07) sont déplaçables le long d'une course de réglage (18) linéaire.
22. Groupe d'impression selon la revendication 2 ou 20, **caractérisé en ce qu'**au moins deux des cylindres (02; 03; 07; 11) coopérants sont montés à rotation par des tourillons (23; 51) frontaux, dans ou sur un insert (28) commun qui, de son côté, est disposé dans ou sur un bâti latéral (20).
23. Groupe d'impression selon la revendication 22, **ca-**

- ractérisé en ce que** l'insert (28) présente une zone s'écartant d'un alignement du bâti latéral (27), dans la direction des faces frontales des cylindres (02; 03; 07; 11).
24. Groupe d'impression selon la revendication 1 ou 20, **caractérisé en ce que** deux tourillons (23), chacun disposé frontalement, du cylindre de transfert (03; 07), sont montés à rotation, chacun dans un boîtier de palier (24), qui est chaque fois monté avec possibilité de déplacement linéaire par rapport à un bâti latéral (20), à l'aide d'au moins un guidage linéaire (26).
25. Groupe d'impression selon la revendication 24, **caractérisé en ce que**, pour assurer le guidage de chaque boîtier de palier (24), sont prévus deux guidages linéaires (26), s'étendant mutuellement parallèlement.
26. Groupe d'impression selon la revendication 25, **caractérisé en ce que** des parties, associées au boîtier de palier (24), des guidages linéaires (26) entourent les parties correspondantes, reliées au bâti latéral (20), des guidages linéaires (26).
27. Groupe d'impression selon la revendication 25, **caractérisé en ce que** des parties, reliées au bâti latéral (20), des guidages linéaires (26) entourent les parties correspondantes, associées au boîtier de palier (24), des guidages linéaires (26).
28. Groupe d'impression selon la revendication 22 et l'une des revendications 26 ou 27, **caractérisé en ce que** des parties, associées au bâti latéral (20), des guidages linéaires (26) sont disposées sur l'insert (28).
29. Groupe d'impression selon les revendications 23 et 28, **caractérisé en ce que** les parties, associées à l'insert (28), des guidages linéaires (26) sont disposées dans, respectivement sur la zone, s'écartant hors d'alignement du bâti latéral (20), de l'insert (28).
30. Groupe d'impression selon la revendication 1, **caractérisé en ce que** le cylindre de forme et de transfert (02; 03; 07; 11) présente respectivement une circonférence d'une page d'impression verticale ou horizontale unique en format journal.
31. Groupe d'impression selon la revendication 1, **caractérisé en ce que** le cylindre de forme (02; 11) présente une circonférence correspondant sensiblement à une longueur de découpage d'une page d'impression en format journal, et le cylindre de transfert (03; 07) présente une circonférence correspondant à un multiple entier, différent de un, de la circonférence du cylindre de forme (02; 11) associé.
32. Groupe d'impression selon la revendication 1, **caractérisé en ce que** les cylindres (02; 03; 07; 11) présentent, dans la zone de leur corps, en direction longitudinale, une longueur (L02; L03) correspondant sensiblement à quatre largeurs d'une page de journal.
33. Groupe d'impression selon la revendication 1 ou 20, **caractérisé en ce qu'**au moins deux des cylindres (02; 03; 07; 11) coopérants présentent chacun, sur la surface d'enveloppe active, au moins deux interruptions (04; 06), disposées l'une à côté de l'autre dans la direction longitudinale du cylindre (02; 03; 07; 11) respectif, mais cependant décalées en direction périphérique.
34. Groupe d'impression selon la revendication 33, **caractérisé en ce que** les interruptions (04; 06), réalisées sur la surface d'enveloppe active des cylindres (02; 03; 07; 11), sont disposées en roulant chaque fois par paires les unes sur les autres.
35. Groupe d'impression selon la revendication 17, 18 ou 32, **caractérisé en ce que** les interruptions (04; 06), réalisées sur la surface active du cylindre (02; 03; 07; 11), le sont sous forme de canaux (04; 06) devant recevoir au moins un habillage.

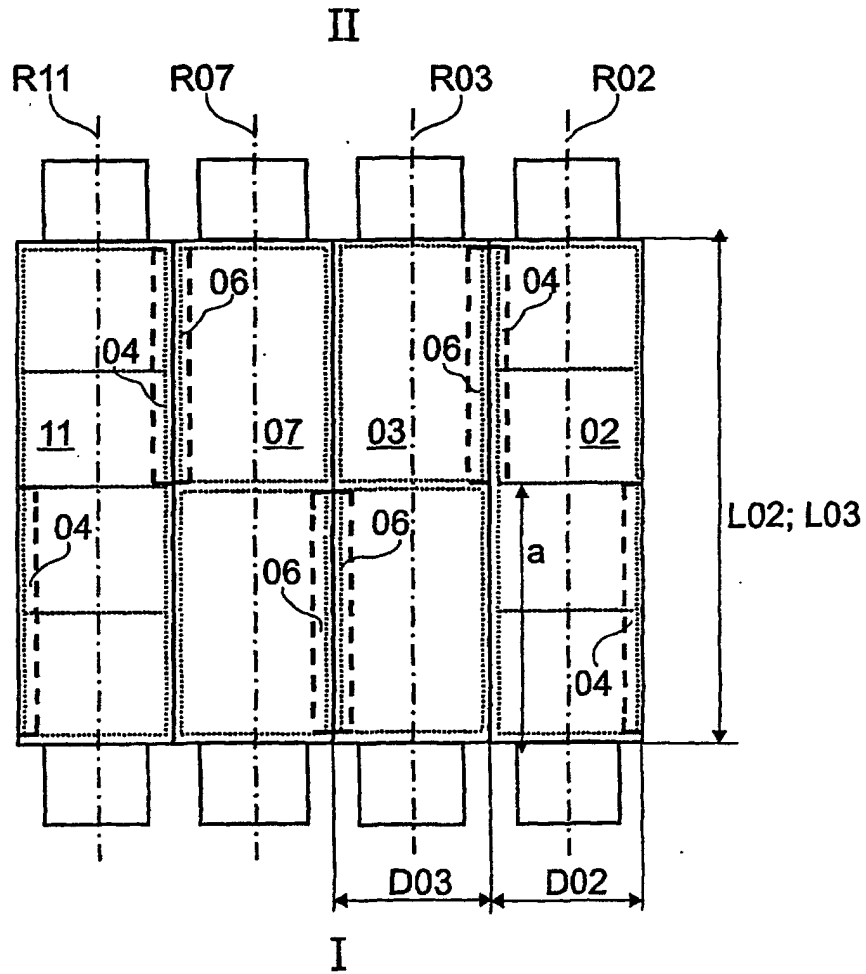


Fig. 3

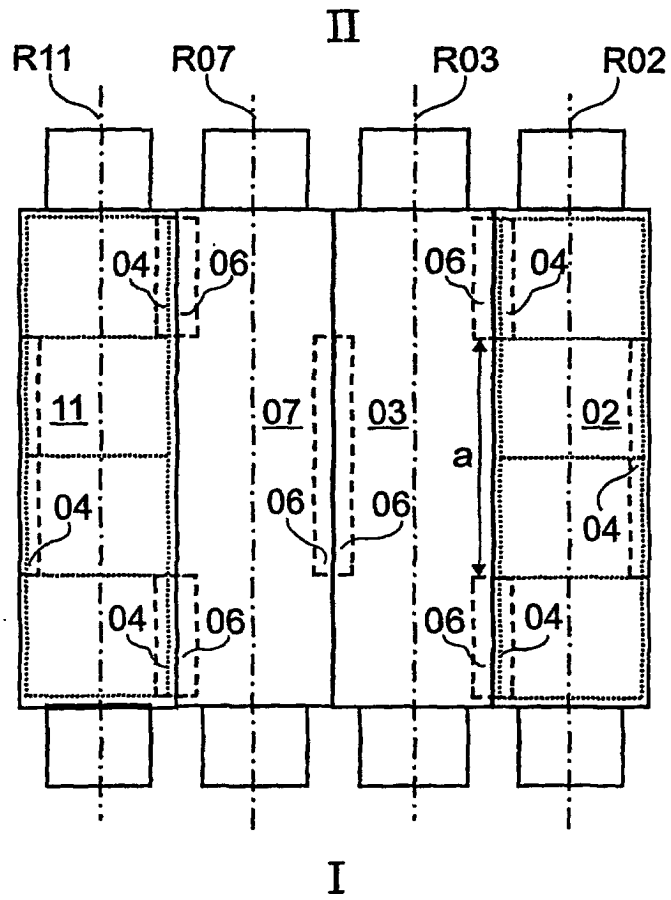


Fig. 4

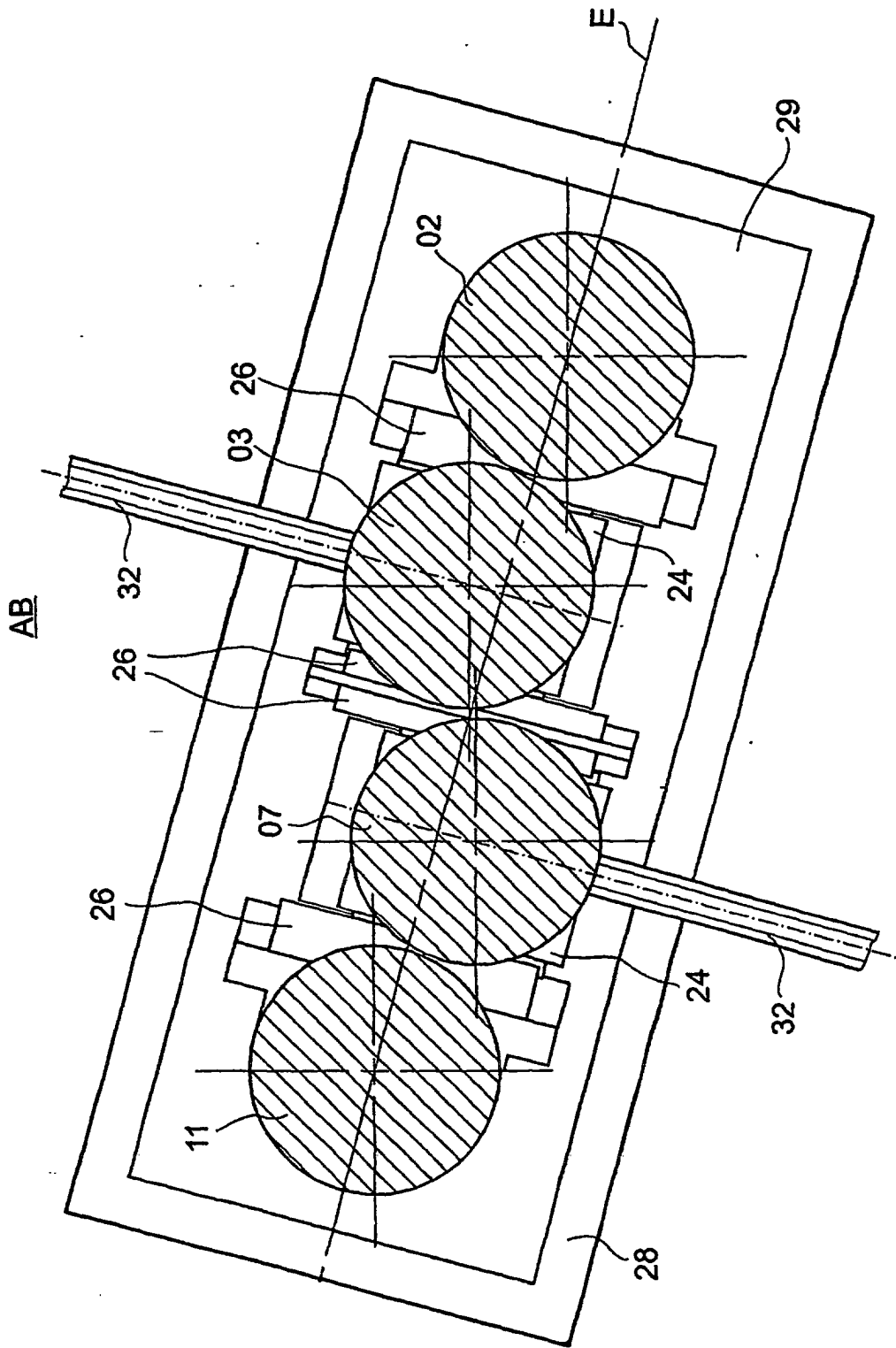


Fig. 8

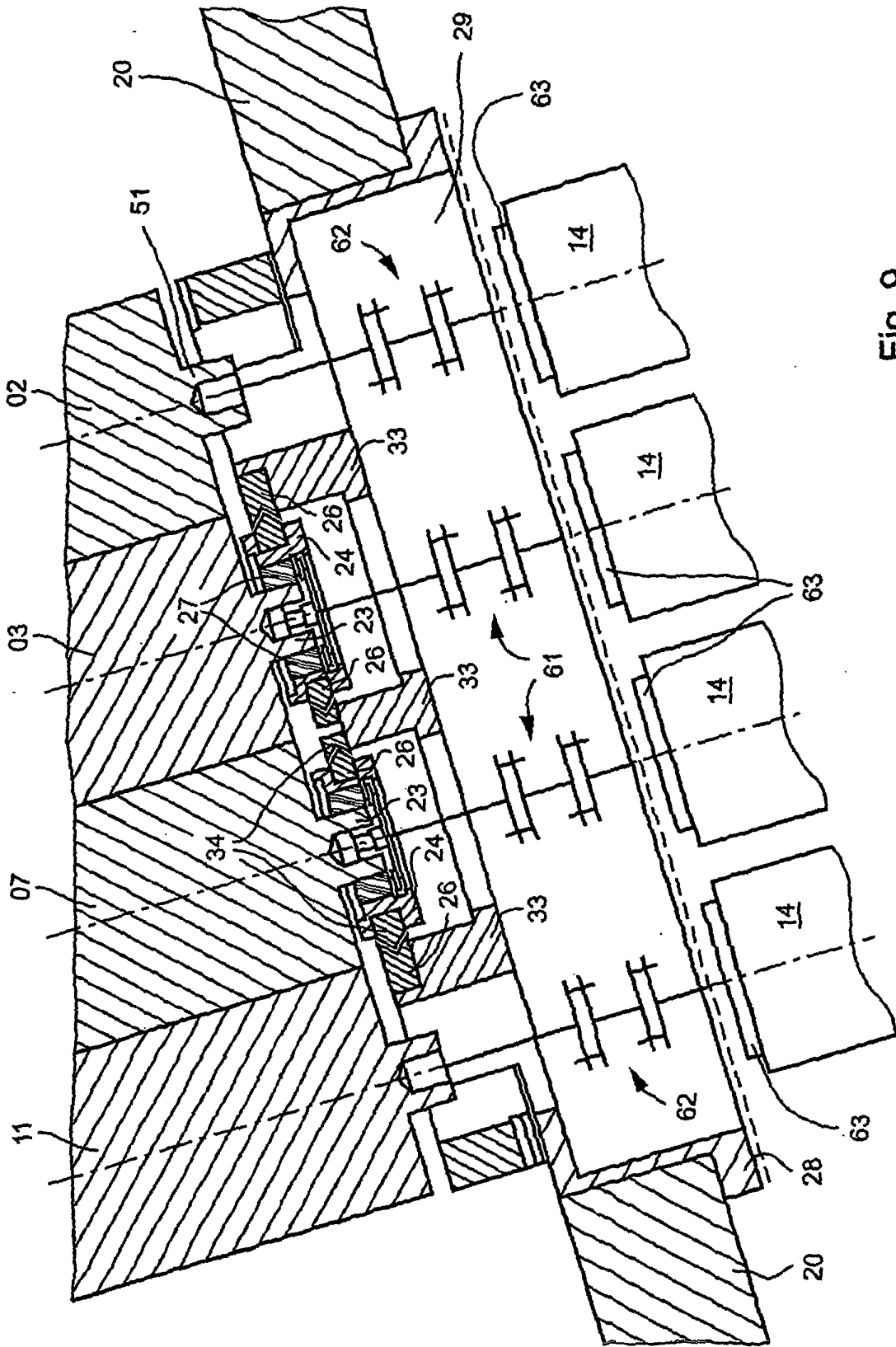


Fig. 9

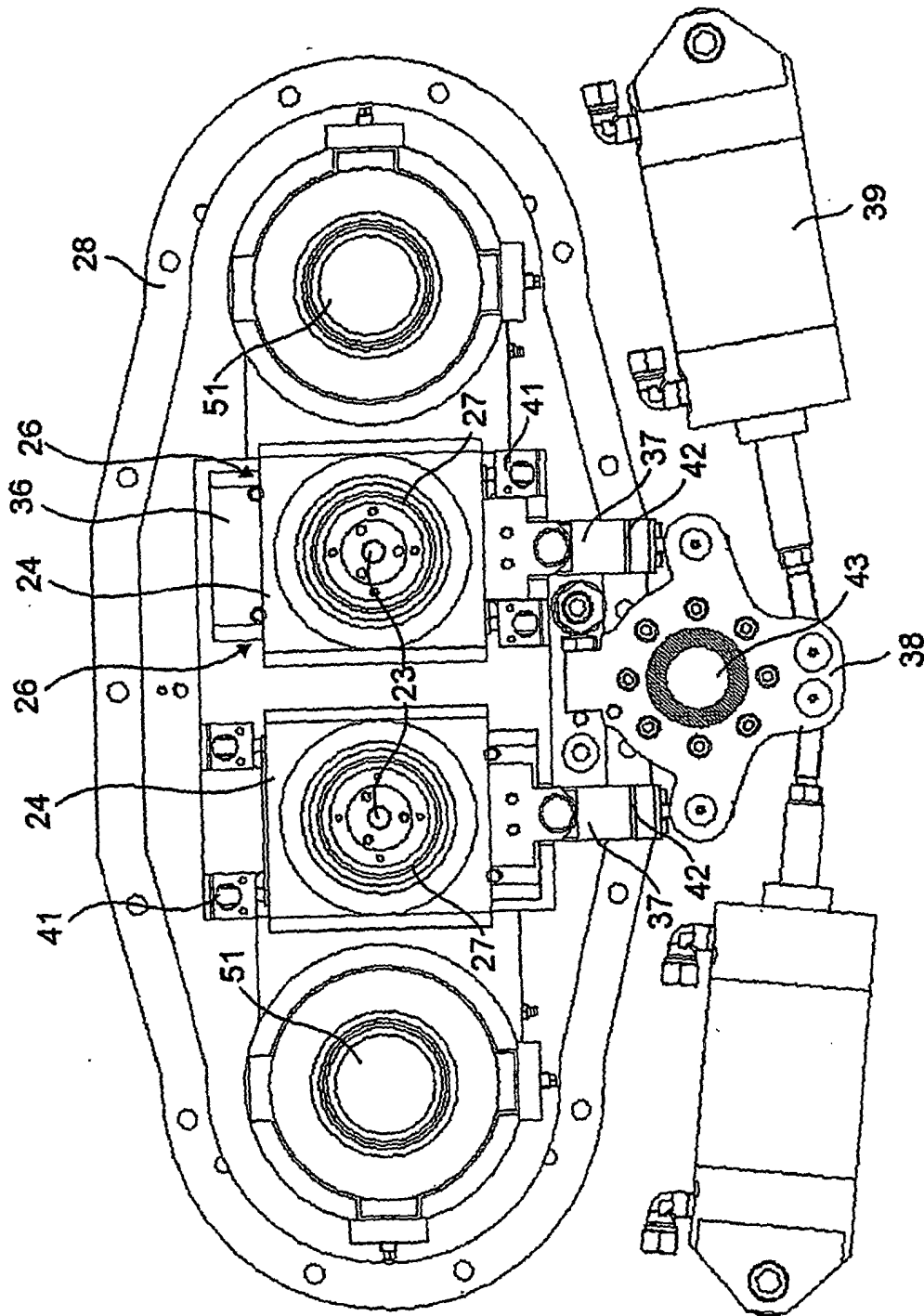
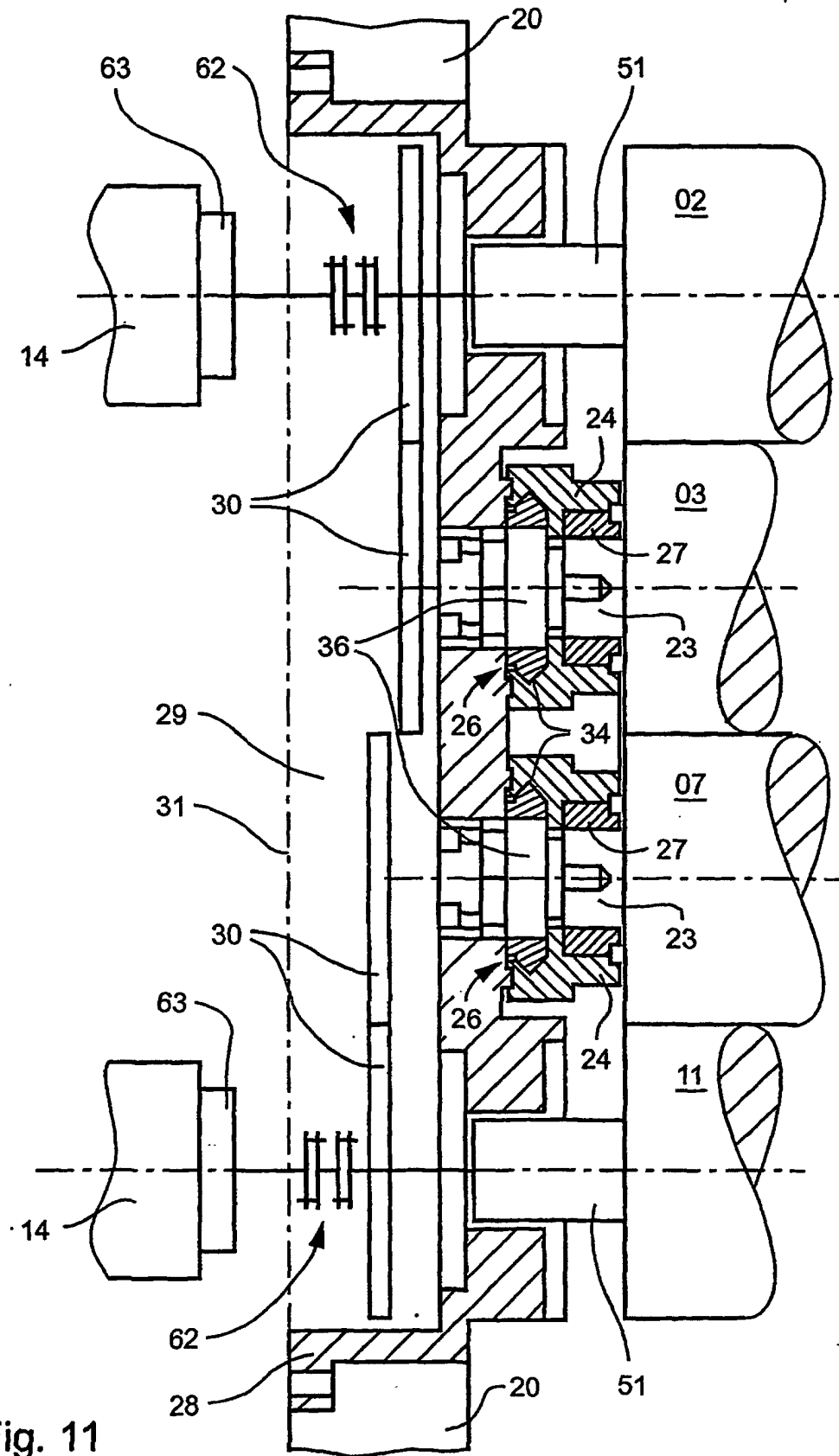


Fig. 10



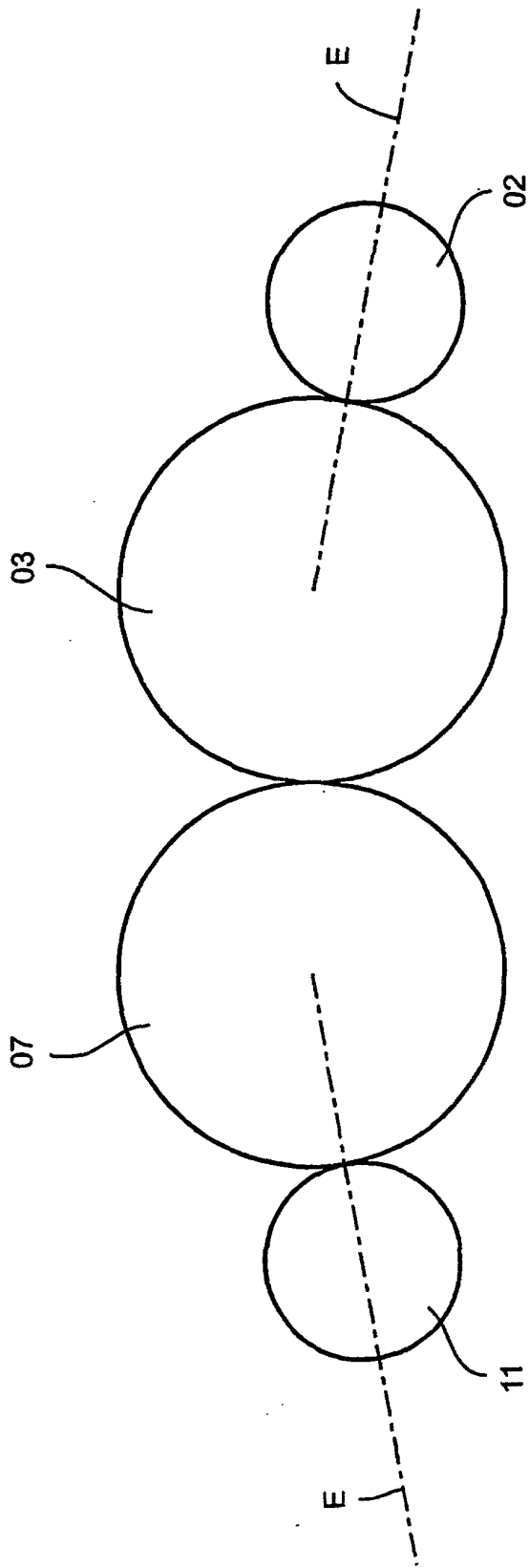


Fig. 12

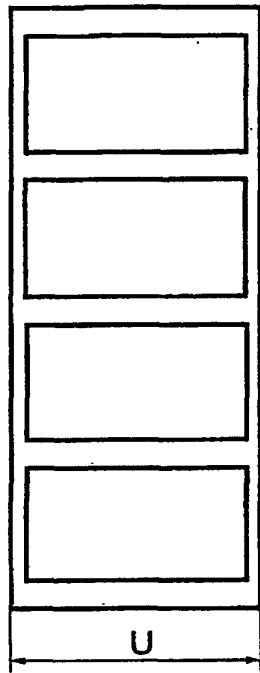


Fig. 13

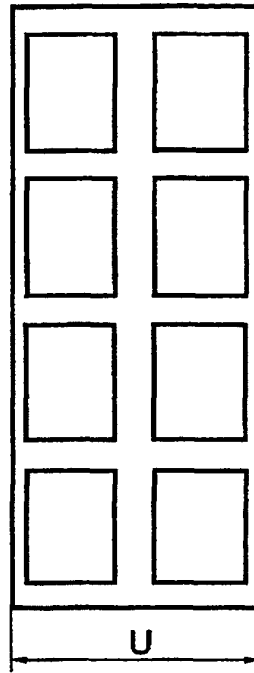


Fig. 14

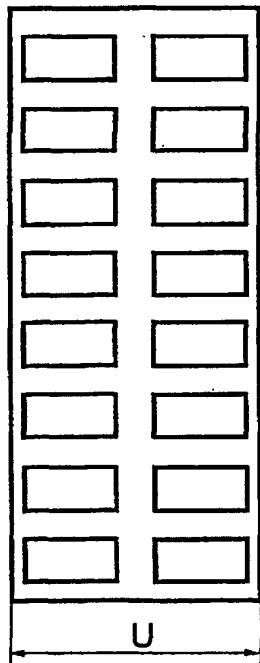


Fig. 15

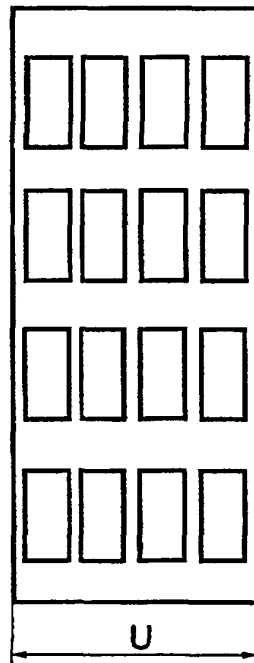


Fig. 16