

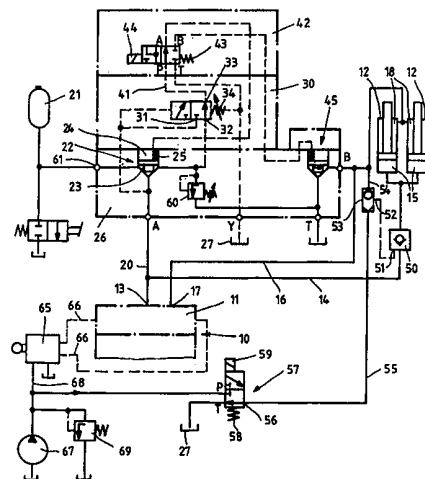
(51) Internationale Patentklassifikation ⁶ : E02F 9/22	A1	(11) Internationale Veröffentlichungsnummer: WO 99/07950 (43) Internationales Veröffentlichungsdatum: 18. Februar 1999 (18.02.99)
(21) Internationales Aktenzeichen: PCT/EP98/04848 (22) Internationales Anmeldedatum: 4. August 1998 (04.08.98) (30) Prioritätsdaten: 197 34 658.8 11. August 1997 (11.08.97) DE (71) Anmelder (für alle Bestimmungsstaaten ausser US): MANNESMANN REXROTH AG [DE/DE]; Jahnstrasse 3-5, D-97816 Lohr (DE). (72) Erfinder; und (75) Erfinder/Anmelder (nur für US): RAUSCH, Georg [DE/DE]; Sandweg 10, D-97816 Lohr (DE). ROTH, Dieter [DE/DE]; Zum wilden Stein 1, D-36381 Schlüchtern (DE). (74) Gemeinsamer Vertreter: MANNESMANN REXROTH AG; Jahnstrasse 3-5, D-97816 Lohr (DE).	(81) Bestimmungsstaaten: JP, US, europäisches Patent (AT, BE, CH, CY, DE, DK, ES, FI, FR, GB, GR, IE, IT, LU, MC, NL, PT, SE). Veröffentlicht <i>Mit internationalem Recherchenbericht. Vor Ablauf der für Änderungen der Ansprüche zugelassenen Frist; Veröffentlichung wird wiederholt falls Änderungen eintreffen.</i>	

(54) Title: HYDRAULIC CONTROL DEVICE FOR A MOBILE MACHINE, ESPECIALLY FOR A WHEEL LOADER

(54) Bezeichnung: HYDRAULISCHE STEUERANORDNUNG FÜR EINE MOBILE ARBEITSMASCHINE, INSBESONDERE FÜR EINEN RADLADER

(57) Abstract

The invention relates to a hydraulic control device for a mobile machine, especially for a wheel loader, comprising at least one hydraulic cylinder for moving the machine, a directional control valve for controlling the pressure medium channels between a pressure chamber of the hydraulic cylinder, a pressure medium source and a tank, a hydraulic accumulator which can be connected to the pressure medium source by a filling line, and a control valve. A connection between the hydraulic accumulator and the pressure chamber of the hydraulic cylinder can be opened and closed by means of said control valve. The aim of the invention is provide a hydraulic control device of this type with an added means of preventing the machine from falling down. To this end, a deblockable locking valve is provided upstream from the pressure chamber of the hydraulic cylinder, opening out into the pressure chamber. Said locking valve can be opened when the directional control valve is activated for the pressure medium to flow out of the pressure chamber to the tank, and when the control valve is activated to create a fluidic connection between the pressure chamber and the hydraulic accumulator. This enables the pressure chamber in the hydraulic cylinder to be blocked off whilst ensuring its connection with the hydraulic accumulator in order to dampen pitching oscillations.



(57) Zusammenfassung

Die Erfindung geht aus von einer hydraulischen Steueranordnung für eine mobile Arbeitsmaschine, insbesondere für einen Radlader, die in bekannter Weise mindestens einen Hydrozylinder, mit dessen Hilfe ein Arbeitswerkzeug bewegbar ist, ein Wegeventil zur Steuerung der Druckmittelwege zwischen einem Druckraum des Hydrozylinders, einer Druckmittelquelle und einem Tank, einen Hydrospeicher, der über eine Fülleitung mit der Druckmittelquelle verbindbar ist, und ein Steuerventil aufweist, mit dem eine Verbindung zwischen dem Hydrospeicher und dem Druckraum des Hydrozylinders auf- und zusteuerbar ist. Bei einer solchen hydraulischen Steueranordnung soll eine zusätzliche Sicherheit gegen ein Herabfallen des Arbeitswerkzeugs erreicht werden. Es ist deshalb ein entsperbares Sperrventil vorgesehen, das dem Druckraum des Hydrozylinders vorgeschaltet ist und zu ihm hin öffnet und das bei einer Betätigung des Wegeventils im Sinne des Abflusses von Druckmittel aus dem Druckraum zum Tank und bei einer Betätigung des Steuerventils im Sinne der Herstellung einer fluidischen Verbindung zwischen dem Druckraum und dem Hydrospeicher aufsteuerbar ist. Auf diese Weise wird einerseits die Absperrung des Druckraums im Hydrozylinder, andererseits dessen Verbindung mit dem Hydrospeicher zur Dämpfung von Nickschwingungen ermöglicht.

LEDIGLICH ZUR INFORMATION

Codes zur Identifizierung von PCT-Vertragsstaaten auf den Kopfbögen der Schriften, die internationale Anmeldungen gemäss dem PCT veröffentlichen.

AL	Albanien	ES	Spanien	LS	Lesotho	SI	Slowenien
AM	Armenien	FI	Finnland	LT	Litauen	SK	Slowakei
AT	Österreich	FR	Frankreich	LU	Luxemburg	SN	Senegal
AU	Australien	GA	Gabun	LV	Lettland	SZ	Swasiland
AZ	Aserbaidshjan	GB	Vereinigtes Königreich	MC	Monaco	TD	Tschad
BA	Bosnien-Herzegowina	GE	Georgien	MD	Republik Moldau	TG	Togo
BB	Barbados	GH	Ghana	MG	Madagaskar	TJ	Tadschikistan
BE	Belgien	GN	Guinea	MK	Die ehemalige jugoslawische Republik Mazedonien	TM	Turkmenistan
BF	Burkina Faso	GR	Griechenland	ML	Mali	TR	Türkei
BG	Bulgarien	HU	Ungarn	MN	Mongolei	TT	Trinidad und Tobago
BJ	Benin	IE	Irland	MR	Mauretanien	UA	Ukraine
BR	Brasilien	IL	Israel	MW	Malawi	UG	Uganda
BY	Belarus	IS	Island	MX	Mexiko	US	Vereinigte Staaten von Amerika
CA	Kanada	IT	Italien	NE	Niger	UZ	Usbekistan
CF	Zentralafrikanische Republik	JP	Japan	NL	Niederlande	VN	Vietnam
CG	Kongo	KE	Kenia	NO	Norwegen	YU	Jugoslawien
CH	Schweiz	KG	Kirgisistan	NZ	Neuseeland	ZW	Zimbabwe
CI	Côte d'Ivoire	KP	Demokratische Volksrepublik Korea	PL	Polen		
CM	Kamerun	KR	Republik Korea	PT	Portugal		
CN	China	KZ	Kasachstan	RO	Rumänien		
CU	Kuba	LC	St. Lucia	RU	Russische Föderation		
CZ	Tschechische Republik	LI	Liechtenstein	SD	Sudan		
DE	Deutschland	LK	Sri Lanka	SE	Schweden		
DK	Dänemark	LR	Liberia	SG	Singapur		
EE	Estland						

BeschreibungHydraulische Steueranordnung für eine mobile Arbeitsmaschine, insbesondere für einen Radlader

5

Der Erfindung geht aus von einer hydraulischen Steueranordnung, die für eine mobile Arbeitsmaschine, insbesondere für einen Radlader verwendet wird und die die Merkmale aus dem Oberbegriff des Anspruchs 1 aufweist.

10

Aus der DE 39 09 205 C1 ist es bekannt, die Nickschwingungen von Radladern, die insbesondere bei gefüllter Ladeschaufel und höherer Fahrgeschwindigkeit auftreten, mit einem Dämpfungssystem zu dämpfen, das Bestandteil der hydraulischen Steueranordnung des Radladers ist. Zur Schwingungsdämpfung sind die im allgemeinen zwei hydraulischen Liftzylinder zum Heben und Senken der Ladeschaufel über ein Sperrventil an einen Hydrospeicher anschließbar, der von einer Hydropumpe über eine Fülleitung, die vor dem Wegeventilsteuerblock von der Pumpenleitung abzweigt, aufgeladen werden kann. Das zwischen dem Hydrospeicher und den Liftzylindern angeordnete Absperrventil ist geschlossen, solange mit der Ladeschaufel gearbeitet wird, und kann vom Fahrer oder automatisch geöffnet werden, sobald beim Fahren Nickschwingungen auftreten oder sobald die Fahrgeschwindigkeit über einem bestimmten Wert, z.B. über 6 km/Std. liegt.

Die Abzweigung der Fülleitung vor dem Wegeventilsteuerblock bringt es mit sich, daß der Hydrospeicher nicht nur bei einer Betätigung des den Liftzylindern zugeordneten Wegeventils,

30

sondern bei einer Betätigung jedweden Wegeventils, die zu einem Druckaufbau in der Pumpenleitung führt, aufgeladen wird. Z.B. kann auch die Betätigung des zu einer hydraulischen Lenkung der Arbeitsmaschine gehörenden Lenkventils zu einem Zufluß von Druckmittel zum Hydrospeicher führen. Ist dann auch noch das Sperrventil offen, so kann eine unkontrollierte Bewegung der Liftzylinder stattfinden.

Ein anderes Dämpfungssystem gegen Nickschwingungen, das ebenfalls Teil der hydraulischen Steueranordnung einer Arbeitsmaschine ist, ist aus der DE 41 29 509 C2 bekannt. Dabei zweigt die Fülleitung von einer Arbeitsleitung ab, die zwischen den Liftzylindern und dem diesen zugeordneten Wegeventil verläuft. Das in der Fülleitung angeordnete Sperrventil ist druckgesteuert und kann von dem in der Arbeitsleitung herrschenden Lastdruck der Liftzylinder gegen den Speicherdruck, von dem ein rückwärtiger Stellraum am Ventilglied des Sperrventils beaufschlagbar ist, und gegen die Kraft einer schwachen Druckfeder geöffnet werden. Der Speicherdruck ist also jeweils nur geringfügig kleiner als der während eines Arbeitsspiels auftretende höchste Lastdruck der Liftzylinder. Zur Dämpfung der Nickschwingungen wird der rückwärtige Stellraum des Sperrventils über ein Pilotventil zum Tank entlastet, so daß das Sperrventil öffnet und Druckmittel frei zwischen dem Hydrospeicher und den Liftzylindern hin und her geschoben werden kann.

Es ist auch bekannt, in einer hydraulischen Steueranordnung mit einem Hydrozylinder und mit einem Wegeventil, mit dem die Druckmittelwege zwischen einem Druckraum des Hydrozylinders,

einer Druckmittelquelle und einem Tank steuerbar sind, ein entsperrbares Rückschlagventil vorzusehen, mit dem der Druckraum weitgehend leckagefrei abgesperrt ist, wenn sich das Wegeventil in seiner Ruhestellung befindet. Beim Zufluß von Druckmittel zu dem Druckraum öffnet das Rückschlagventil in seiner Durchlaßrichtung. Für den Abfluß von Druckmittel aus dem Druckraum muß es entsperrt werden, was von einer zweiten zu einem zweiten Druckraum des Hydrozylinders führenden Arbeitsleitung aus geschehen kann.

10

Einem Druckraum eines Hydrozylinders kann auch ein Rohrbruchsicherungsventil vorgeschaltet sein, das üblicherweise unmittelbar am Hydrozylinder sitzt. Ein Rohrbruchsicherungsventil ist so gestaltet, daß dem Druckraum Druckmittel über ein zu dem Druckraum hin öffnendes Rückschlagventil ohne weiteres zufließen kann. Für den Abfluß von Druckmittel aus dem Druckraum wird ein Bypass zu dem Rückschlagventil mehr oder weniger weit geöffnet. Wie z.B. aus der DE 32 39 930 C2 bekannt, wird dazu ein Steuerkolben proportional verstellt. Er kann dazu bei dem Rohrbruchsicherungsventil aus der genannten Druckschrift von demselben Vorsteuerdruck beaufschlagt werden, mit dem das Wegeventil in seine eine Bewegungsrichtung angesteuert wird.

25

Der Erfindung liegt die Aufgabe zugrunde, eine hydraulische Steueranordnung mit den Merkmalen aus dem Oberbegriff des Anspruchs 1 so weiterzuentwickeln, daß der Druckraum eines Hydrozylinders abgesperrt werden kann, daß jedoch trotzdem die für die Dämpfung von Nickschwingungen notwendige Verbindung zu einem Hydrospeicher herstellbar ist.

30

Diese Aufgabe wird bei einer hydraulischen Steueranordnung mit den Merkmalen aus dem Oberbegriff des Anspruchs 1 gemäß dem kennzeichnenden Teil des Anspruchs 1 dadurch gelöst, daß
5 ein entsperrbares Rückschlagventil vorhanden ist, das dem Druckraum des Hydrozylinders vorgeschaltet ist und zu ihm hin öffnet und das bei einer Betätigung des Wegeventils im Sinne des Abflusses von Druckmittel aus dem Druckraum zum Tank und bei einer Betätigung des Steuerventils im Sinne der Herstel-
10 lung einer fluidischen Verbindung zwischen dem Druckraum und dem Hydrospeicher aufsteuerbar ist. Auf diese Weise können Druckraum am Hydrozylinder und Hydrospeicher miteinander verbunden werden, auch wenn eine zum Hydrospeicher führende Zweigleitung zwischen dem Wegeventil und dem Rückschlagventil
15 an eine vom Wegeventil zum Hydrozylinder führende Arbeitsleitung angeschlossen ist, so daß das Rückschlagventil auch hinsichtlich dieser Zweigleitung seine Sperrfunktion erfüllen kann. Unter einem entsperrbaren Rückschlagventil wird allgemein auch ein umgehbares Rückschlagventil, wie es z.B. bei
20 Rohrbruchsicherungsventilen vorhanden ist, verstanden.

Vorteilhafte Ausgestaltungen einer erfindungsgemäßen hydraulischen Steueranordnung kann man den Unteransprüchen entnehmen.
25

Gemäß Anspruch 2 sind drei Steuerleitungen vorhanden, wobei die dritte Steuerleitung, an die Entsperrmittel des Sperrventils angeschlossen sind, über Umschaltmittel bei einer Betätigung des Wegeventils mit einer ersten Steuerleitung und bei
30 einer Betätigung des Steuerventils mit einer zweiten Steuer-

leitung verbunden wird. Grundsätzlich sind hier auch elektrische Steuerleitungen, elektrische Steuersignale und elektrische Umschaltmittel denkbar.

- 5 Sehr oft jedoch ist das Sperrventil hydraulisch entsperrbar. Eine vorteilhafte Ausgestaltung im Hinblick auf ein hydraulisch entsperrbares Sperrventil ist im Anspruch 3 angegeben.

Falls das Wegeventil hydraulisch betätigbar ist, so ist ein
10 Vorsteuerölkreis mit einer Vorsteuerölquelle vorhanden, aus dem gemäß Anspruch 6 zweckmäßigerweise auch das Steueröl für das Entsperren des Sperrventils entnommen wird. Üblicherweise werden zur hydraulischen Betätigung des Wegeventils auf der Basis von Druckreduzierventilen arbeitende Vorsteuerventile
15 verwendet, die einen Zulaufanschluß und einen Ablaufanschluß sowie einen mit einem Steuerraum am Wegeventil verbundenen Ausgang besitzen. Im Zulaufanschluß steht ein konstanter maximaler Vorsteuerdruck an. Im Ausgang wird je nach Verstellung eines Druckreduzierventils ein gegenüber dem maximalen
20 Vorsteuerdruck verringerter Druck eingestellt, mit dem das Wegeventil beaufschlagt wird. Je nach der Höhe des Druckes am Ausgang eines Druckreduzierventils wird das Wegeventil verschieden weit proportional verstellt. Zweckmäßigerweise ist nun die zweite Steuerleitung an den Teil des Vorsteuerölkreises
25 angeschlossen, in dem der maximale Vorsteuerdruck herrscht.

Ein Vorsteuerölkreislauf ist nicht notwendig, wenn gemäß Anspruch 7 die Steuerkammer des Sperrventils über die zweite
30 Steuerleitung mit dem Hydrospeicher verbindbar ist. Im Be-

trieb ist nämlich der Hydrospeicher bis zum Lastdruck, vornehmlich bis zum Erreichen eines Maximaldruckes immer bis zum in dem Druckraum des Hydrozylinders aufgetretenen höchsten Lastdruck aufgeladen, so daß bei einer Verbindung der Steuerkammer des Sperrventils mit dem Hydrospeicher eine zum Aufsteuern des Sperrventils ausreichende Druckkraft zur Verfügung steht.

Damit mit großer Sicherheit gewährleistet ist, daß sich bei nichtbetätigtem Wegeventil und nichtbetätigtem Steuerventil in der Steuerkammer des Sperrventils kein Aufsteuerdruck aufbaut, ist gemäß Anspruch 8 ein Umschaltventil vorhanden, über das in einer ersten Schaltstellung, die es bei nichtbetätigtem Steuerventil einnimmt, die zweite Steuerleitung mit Tank verbunden ist. Als Umschaltventil, das die dritte Steuerleitung im Sinne einer Maximaldruckauswahl entweder mit der ersten Steuerleitung oder mit der zweiten Steuerleitung verbindet, kann dann ein einfaches hydraulisches Wechselventil verwendet werden.

20

Mehrere Ausführungsbeispiele einer erfindungsgemäßen hydraulischen Steueranordnung sind in den Zeichnungen dargestellt. Anhand dieser Ausführungsbeispiele wird die Erfindung nun näher erläutert.

25

Es zeigen

Figur 1 das erste Ausführungsbeispiel, bei dem eine Steuerkammer eines entsperrbaren Rückschlagventils aus dem Vorsteuerkreislauf zur Betätigung des Wegeventils über ein Umschaltventil und ein Wechselventil mit

30

Druck beaufschlagbar ist,

Figur 2 die zweite Ausführung, bei der die Druckbeaufschlagung des Steuerraums am Rückschlagventil vom Hydrospeicher aus erfolgt und

5 Figur 3 die dritte Ausführung, bei der eine erste Steuerleitung oder eine zweite Steuerleitung über ein elektrisch betätigbares Umschaltventil mit einer zur Steuerkammer des entsperrbaren Rückschlagventils führenden dritten Steuerleitung verbindbar ist.

10

Die gezeigten hydraulischen Steueranordnungen sind jeweils für Radlader, Traktoren, Teleskop-Handler oder andere Maschinen vorgesehen und umfassen einen Steuerblock 10 mit mehreren Wegeventilen, insbesondere auch mit einem Wegeventil 11, das
15 eine federzentrierte Mittelstellung einnehmen kann und mit dem zwei als Differentialzylinder ausgebildete Hydrozylinder 12 ansteuerbar sind, mit denen z.B. der Ausleger eines Radladers gehoben und abgesenkt werden kann. Das Wegeventil 11 besitzt einen ersten Arbeitsanschluß 13, von dem eine erste Arbeitsleitung 14 zu den bodenseitigen Druckräumen 15 der Hydrozylinder 12 führt. Eine zweite Arbeitsleitung 16 verläuft
20 zwischen einem zweiten Arbeitsanschluß 17 des Wegeventils 11 und den kolbenstangenseitigen Druckräumen 18 der Hydrozylinder 12. Über einen Druckanschluß und einen Tankanschluß können die beiden Arbeitsanschlüsse 13 und 17 mit einer Druckmittelquelle und mit einem Tank 27 verbunden werden.
25

Von der Arbeitsleitung 14 zweigt eine Fülleitung 20 ab, die über ein Sperrventil 22 zu einem Hydrospeicher 21 führt. Das
30 Sperrventil 22 ist als 2-Wege-Einbauventil ausgebildet und

weist ein bewegliches Ventilglied 23 auf. Dieses ist ein Stufenkolben, der mit der Stirnseite des im Durchmesser kleineren Kolbenabschnitts nach Art eines Sitzventils auf einem Sitzkegel aufsitzen kann. An der besagten Stirnfläche wird
5 das Ventilglied 23 vom in der Arbeitsleitung 14 herrschenden Druck, also vom Lastdruck der beiden Hydrozylinder 12 in Öffnungsrichtung beaufschlagt. An der Ringfläche zwischen den beiden Kolbenabschnitten des Ventilglieds 23 wirkt über einen Anschluß 61 einer Platte 26, in der sich das Ventilglied 23
10 befindet, der Speicherdruck in Öffnungsrichtung. In Schließrichtung wird das Ventilglied 23 von einem in einem rückwärtigen Stellerraum 24 herrschenden Druck und von einer Druckfeder 25 beaufschlagt, der ein Druck von etwa 3 bis 4 bar äquivalent ist.

15

Auf die Platte 26 mit dem 2-Wege-Einbauventil 22 sind zwei weitere Ventile aufgebaut. Das erste Ventil 30 ist ein 3/2-Wegeventil mit einem ersten Eingang 31, der mit dem zwischen der Arbeitsleitung 14 und dem Sperrventil 22 befindlichen Abschnitt der Fülleitung 20 verbunden ist, und mit einem zweiten Eingang 32, der mit dem Hydrospeicher 21 verbunden ist.
20 Ein Ausgang 33 des Wegeventils 30 ist in Abhängigkeit vom Lastdruck in der Arbeitsleitung 14 entweder mit dem Eingang 31 oder mit dem Eingang 32 verbindbar. Und zwar wirkt im Sinne einer Verbindung des Ausgangs 33 mit dem Eingang 32 eine einstellbare Druckfeder 34 auf das nicht näher dargestellte Ventilglied des Ventils 30. Im Sinne einer Verbindung des Ausgangs 33 mit dem Eingang 31 wird das Ventilglied von dem Druck im Eingang 31, also vom Lastdruck der Hydrozylinder 12
25 beaufschlagt.
30

Vom Ausgang 33 des Wegeventils 30 führt ein Steuerkanal 41 zu einem Anschluß P eines Steuerventils 42, das ein 4/2-Wegeventil ist. Dessen Ventilglied nimmt unter der Wirkung einer Druckfeder 43 eine Ruhestellung ein, in der Durchgang zwischen dem Anschluß P und einem Anschluß A besteht, der mit dem Stellerraum 24 des Sperrventils 22 verbunden ist. Ein Tankanschluß T und ein weiterer Anschluß B des Steuerventils 42 sind in dessen Ruhestellung abgesperrt. Der Tankanschluß ist über durch die Gehäuse der verschiedenen Ventile hindurchführende Kanäle mit einem Leckanschluß Y der Platte 26 verbunden. Der Anschluß B des Steuerventils 42 ist mit dem rückwärtigen Stellerraum eines zweiten sich in der Platte 26 befindlichen 2-Wege-Einbauventils 45 verbunden, über das die kolbenstangenseitigen Druckräume 18 der Hydrozylinder 12 mit einem Tankanschluß T der Platte 26 verbunden werden können. Das Ventilglied des Steuerventils 42 kann von einem Elektromagneten 44 in eine Schaltstellung gebracht werden, in der der Anschluß P abgesperrt und die beiden Anschlüsse A und B mit dem Anschluß T verbunden.

Damit die bodenseitigen Druckräume 15 der Hydrozylinder 12 in der Ruhestellung des Wegeventils 11 leckölfrei abgesperrt sind, ist diesen Druckräumen ein sich in der Arbeitsleitung 14 befindliches entsperrbares Rückschlagventil 50 vorgeschaltet, das zu den Druckräumen hin öffnet. Das Rückschlagventil 50 ist hydraulisch entsperrbar. Dazu ist an eine Steuerkammer 51 eine Steuerleitung 52 angeschlossen, die bei den Ausführungen nach den Figuren 1 und 2 mit dem Ausgang eines Wechselventils 53 verbunden ist. Die Steuerleitung 52 ist die

dritte Steuerleitung im Sinne der Patentansprüche. Zwischen dem einen Eingang des Wechselventils 53 und der Arbeitsleitung 16, die zu den kolbenstangenseitigen Druckräumen 18 der Hydrozylinder 12 führt, erstreckt sich eine Steuerleitung 54, die die erste Steuerleitung im Sinne der Patentansprüche ist. Eine weitere Steuerleitung 55, die zweite Steuerleitung im Sinne der Patentansprüche, verläuft bei den Ausführungen nach den Figuren 1 und 2 zwischen dem zweiten Eingang des Wechselventils 53 und einem Anschluß 56 eines 3/2-Wegeventils 57, dessen bewegliches Ventilglied unter der Wirkung einer Druckfeder 58 eine Ruhelage einnimmt, in der der Anschluß 56 mit einem Tankanschluß T verbunden ist, und von einem Elektromagneten 59 in eine Position gebracht werden kann, in der der Anschluß 56 mit einem Druckanschluß P verbunden ist.

Bei der Ausführung nach Figur 1 ist das Wegeventil 11 des Steuerblocks 10 hydraulisch proportional betätigbar, wobei die Vorsteuerdrücke mithilfe eines hydraulischen Vorsteuergerätes 65 erzeugt und über Steuerleitungen 66 an das Wegeventil 11 gegeben werden. Der Steuerölversorgung dient eine Steuerölpumpe 67, von der eine Druckleitung 68 zum Vorsteuergerät 65 führt. Durch ein Druckbegrenzungsventil 69 wird in der Druckleitung 68 ein Druck von z.B. 30 bar aufrechterhalten. Dies ist der maximale Vorsteuerdruck, mit dem das Wegeventil 11 beaufschlagt werden kann. Der Druckanschluß P des Umschaltventils 57 ist mit der Druckleitung 68 verbunden.

Sollen die Kolbenstangen der Hydrozylinder 12 ausgefahren werden, so wird das Wegeventil in eine solche Richtung betätigt, daß der Arbeitsleitung 14 Druckmittel von einer Hydro-

pumpe zufließen kann. Das Rückschlagventil 50 öffnet und die Kolbenstangen fahren aus, wobei in den Druckräumen 15 der Hydrozylinder 12 sowie in der Arbeitsleitung 14 ein durch die Last, die von den Hydrozylindern bewegt wird, bestimmter Lastdruck herrscht. Solange der Lastdruck in der Arbeitsleitung 14 unterhalb des an der Druckfeder 34 des Wegeventils 30 eingestellten Drucks verbleibt, schaltet dieses den Speicherdruck über das Steuerventil 42 zum rückwärtigen Steuerraum 34 des Sperrventils 22 durch. Der Lastdruck öffnet nun das Sperrventil 22 immer dann, wenn er mindestens um die der Kraft der Druckfeder 25 äquivalente kleine Druckdifferenz über dem Speicherdruck liegt. Es kann dann Druckmittel über die Fülleitung 20 in den Hydrospeicher 21 gelangen, so daß dieser, sieht man einmal von der Kraft der schwachen Druckfeder 25 ab, immer auf den größten während eines Arbeitsspiels aufgetretenen Lastdruck in der Arbeitsleitung 14 aufgeladen ist. Dabei ist zu berücksichtigen, daß auch das Rückschlagventil 50 mit einer Schließfeder ausgestattet sein kann. Der Druck in dem Leitungsabschnitt der Arbeitsleitung 14 zwischen dem Wegeventil 11 und dem Rückschlagventil ist dann um eine der Kraft dieser Schließfeder äquivalente kleine Druckdifferenz größer als der Druck in den Druckräumen 15 der Hydrozylinder 12. Macht man die äquivalenten Druckdifferenzen der Schließfeder und der Druckfeder 25 des Ventils 22 gleich groß, so ist der Druck im Hydrospeicher 21 gleich dem größten in den Druckräumen 15 aufgetretenen Druck. Wenn der Lastdruck am Ventil 30 die Kraft der Druckfeder 34 zu überwinden vermag, bleibt das Sperrventil 22 geschlossen. Denn nach einer Umschaltung des Ventils 30 steht im rückwärtigen Steuerraum 24 des Sperrventils 22 der Lastdruck an, so daß im Verein mit

der Druckfeder 25 das Sperrventil 22 sicher zugehalten wird. Der Druck im Hydrospeicher 21 kann deshalb den an der Druckfeder 34 des Ventils 30 eingestellten Wert nicht übersteigen. Aus Sicherheitsgründen ist jedoch zusätzlich ein Druckbegrenzungsventil 60 vorgesehen, dessen Eingang mit dem Hydrospeicher 21 verbunden ist.

In der Arbeitsleitung 16 und in den kolbenstangenseitigen Druckräumen 18 der Hydrozylinder 12 herrscht während des Ausfahrens der Kolbenstangen ein Druck in der Nähe des Tankdrucks.

Es sei angenommen, daß die Ladeschaufel eines Radladers beladen und mit dem Radlader zu einer Abladestelle gefahren wird. Willkürlich durch den Fahrzeugführer, wenn Nickschwingungen auftreten, oder automatisch bei einer bestimmten Geschwindigkeit der mobilen Arbeitsmaschine, z.B. bei einer Geschwindigkeit von 6 km/Std., werden der Elektromagnet 44 des Steuerventils 42 und der Elektromagnet 59 des Umschaltventils 57 bestromt, so daß diese beiden Ventile aus den in Figur 1 gezeigten Ruhestellungen in die jeweils andere Schaltstellung umschalten. Nun ist der rückwärtige Stellerraum 24 des Sperrventils 22 über das Steuerventil 42 mit dem Anschluß Y der Platte 26 verbunden und damit zum Tank 27 entlastet.

25

Das Ventilglied 23 des Sperrventils 22 wird vom Speicherdruck und vom Druck in der Arbeitsleitung 14 von seinem Sitz abgehoben. Die Steuerleitung 55 wird über das Umschaltventil 57 mit der Druckleitung 68 verbunden, so daß an dem einen Eingang des Wechselventils 53 ein Druck in Höhe des maximalen

30

Vorsteuerdrucks ansteht. Dieser Druck wird, da am anderen Eingang des Wechselventils 53 Tankdruck herrscht, vom Wechselventil auf die Steuerleitung 52 und von dort in die Steuerkammer 51 des entsperrbaren Rückschlagventils 50 gegeben.

5 Dieses öffnet, so daß eine offene Verbindung zwischen dem Hydrospeicher 21 und den Druckräumen 15 der Hydrozylinder 12 besteht. Da der Speicherdruck dem während des Arbeitsspiels maximal erreichten Druck entspricht, erfolgt beim Öffnen des zuletzt öffnenden Ventils 22 oder 50 kein Absacken der Kol-

10 benstangen der Hydrozylinder 12, sondern allenfalls ein leichtes Anheben der Ladeschaufel. Es mag zwar sein, daß während des Arbeitsspiels Lastdrücke auftreten, die das Ventil 30 zum Schalten bringen und denen deshalb der Ladezustand des Hydrospeichers nicht folgt. Diese Lastdrücke treten jedoch

15 nur in besonderen Situationen, z.B. beim Losreißen eines im Erdreich verankerten Gegenstandes oder beim Fahren der Ladeschaufel gegen einen Anschlag auf, sind jedoch nicht durch das Gewicht der Ladeschaufel und des Ladegutes bedingt, das allein beim Fahren des Radladers wirkt. Der Ladezustand des

20 Hydrospeichers 21 reicht deshalb immer, um die Ladeschaufel auf dem Niveau zu halten, die diese beim Öffnen des Ventils 22 oder des Ventils 50 einnimmt.

Über das durch das Umschalten des Steuerventils 42 ebenfalls

25 geöffnete Ventil 45 kann Druckmittel aus den kolbenstangen-seitigen Druckräumen 18 der Hydrozylinder 12 in den Tank verdrängt werden. Ein Nachsaugen kann über Nachsaugventile erfolgen, die dem Wegeventil 11 zugeordnet sind. Damit können Volumenänderungen der Druckräume 18 ausgeglichen werden, die

während der offenen Verbindung der Druckräume 15 mit dem Hydrospeicher 21 auftreten.

Die Ausführung nach Figur 2 ist weitgehend gleich derjenigen nach Figur 1, so daß im folgenden nur auf die Unterschiede eingegangen, im übrigen jedoch auf die Beschreibung der Ausführung nach Figur 1 verwiesen wird. Es verläuft nun eine hydraulische Leitung 75 zwischen dem Druckanschluß P des Umschaltventils 57 und einem Anschluß 60 der Platte 26, der intern mit einem zweiten Anschluß 61 verbunden ist, der in der Verbindung zwischen dem Sperrventil und dem Hydrospeicher 21 liegt. Am Druckanschluß P des Umschaltventils 57 steht also der Speicherdruck an. Da der Hydrospeicher während des Arbeitsspiels mit der schon erwähnten Einschränkung immer auf den höchsten in den Druckräumen 15 der Hydrozylinder 12 aufgetretenen Lastdruck aufgeladen ist, steht bei der willkürlichen oder automatischen Betätigung des Umschaltventils 57, die zusammen mit der Betätigung des Steuerventils 42 erfolgt, der Speicherdruck zur Verfügung, um das Rückschlagventil 50 zu entsperren. Die Wegeventile des Steuerblocks 10 können wie bei der Ausführung nach Figur 1 hydraulisch betätigbar sein. Es ist jedoch ohne weiteres auch eine elektrische oder mechanische Betätigung möglich. Ein Vorsteuerölkreislauf ist nicht notwendig.

25

Auch die Ausführung nach Figur 3 stimmt im Hinblick auf den Steuerblock 10, die Hydrozylinder 12, den Hydrospeicher 21, die Ventile 22, 30, 42, 45 und 50 mit den Ausführungen nach den Figuren 1 und 2 überein. Mit der Ausführung nach Figur 2 besteht insofern die weitere Übereinstimmung, als das Rück-

30

schlagventil 50 zum Entsperren vom Hydrospeicher 21 aus mit Druck beaufschlagt wird. Es ist nun jedoch das Wechselventil 53 gemäß Figur 2 durch ein Umschaltventil 75 ersetzt, das unter der Wirkung einer Druckfeder 76 eine Ruhestellung ein-
5 nimmt, in der die dritte Steuerleitung 52 mit der ersten Steuerleitung 54 verbunden ist. Das Ventil 75 kann durch einen Elektromagneten 77, der zugleich mit dem Elektromagneten 44 des Steuerventils 42 angesteuert wird, in eine zweite Schaltstellung gebracht werden, in der die dritte Steuerlei-
10 tung 52 mit der zweiten Steuerleitung 55 verbunden ist, die unmittelbar zum Anschluß 60 der Platte 26 führt. Eine Entlastung der Steuerleitung 55 zum Tank ist also bei der Ausführung nach Figur 3 nicht vorgesehen, könnte jedoch auch da z.B. durch ein weiteres Umschaltventil ermöglicht werden.

Patentansprüche

1. Hydraulische Steueranordnung für eine mobile Arbeitsmaschine, insbesondere für einen Radlader,
5 mit mindestens einem Hydrozylinder (12), mit dessen Hilfe ein Arbeitswerkzeug bewegbar ist,
mit einem Wegeventil (11) zur Steuerung der Druckmittelwege zwischen einem Druckraum (15) des Hydrozylinders (12), einer Druckmittelquelle und einem Tank (27),
10 mit einem Hydrospeicher (21), der über eine Fülleitung (20) mit der Druckmittelquelle verbindbar ist,
und mit einem Steuerventil (42), mit dem eine Verbindung zwischen dem Hydrospeicher (21) und dem Druckraum (15) des Hydrozylinders (12) auf- und zusteuerbar ist, **gekennzeichnet**
15 durch ein entsperbares Sperrventil (50), das dem Druckraum (15) vorgeschaltet ist und zu ihm hin öffnet und das bei einer Betätigung des Wegeventils (11) im Sinne des Abflusses von Druckmittel aus dem Druckraum (15) zum Tank (27) und bei einer Betätigung des Steuerventils (42) im Sinne der Herstellung einer fluidischen Verbindung zwischen dem Druckraum (15)
20 und dem Hydrospeicher (21) aufsteuerbar ist.

2. Hydraulische Steueranordnung nach Anspruch 1, **dadurch gekennzeichnet**, daß das Sperrventil (50) bei einer Betätigung
25 des Wegeventils (11) über eine erste Steuerleitung (54) mit einem Steuersignal und bei einer Betätigung des Steuerventils (42) über eine zweite Steuerleitung (55) mit einem Steuersignal beaufschlagbar ist, und daß Umschaltmittel (53, 75) vorhanden sind, die in Abhängigkeit von der Betätigung des Steuerventils (42) eine zwischen ihnen und den Entspermitteln
30

(51) des Sperrventils (50) verlaufende dritte Steuerleitung (52) mit der ersten Steuerleitung (54) oder der zweiten Steuerleitung (55) verbinden.

5 3. Hydraulische Steueranordnung nach Anspruch 2, **dadurch gekennzeichnet**, daß das Sperrventil (50) hydraulisch entsperrbar ist und eine Steuerkammer (51) aufweist, zu der die hydraulische, dritte Steuerleitung (52) führt, daß ein Umschaltventil (53, 75) vorhanden ist, das mit dem Steuerventil (42) betätigbar ist, und daß die dritte Steuerleitung
10 (52) in der einen Schaltstellung des Umschaltventils (53, 75) und bei einer Betätigung des Wegeventils (11) im Sinne eines Abflusses vom Druckmittel aus dem Druckraum (15) des Hydrozylinders (12) mit der hydraulischen, ersten Steuerleitung (54)
15 und in der anderen Schaltstellung des Umschaltventils (53, 75) mit der hydraulischen, zweiten Steuerleitung (55) verbunden ist.

 4. Hydraulische Steueranordnung nach Anspruch 3, **dadurch**
20 **gekennzeichnet**, daß die erste Steuerleitung (54) mit einem zweiten Druckraum (18) des Hydrozylinders (12) verbunden ist.

 5. Hydraulische Steueranordnung nach Anspruch 3, **dadurch**
25 **gekennzeichnet**, daß das Wegeventil hydraulisch durch Beaufschlagung mit einem Vorsteuerdruck betätigbar ist und daß der Vorsteuerdruck auch in der ersten Steuerleitung ansteht.

 6. Hydraulische Steueranordnung nach einem der Ansprüche 3 bis 5, **dadurch gekennzeichnet**, daß ein Vorsteuerölkreislauf
30 mit einer Vorsteuerölquelle (67) vorhanden und das Wegeventil

(11) hydraulisch durch Zufluß von Vorsteueröl aus dem Vorsteuerölkreislauf betätigbar ist und daß das Sperrventil (50) durch Zufluß von Vorsteueröl aus dem Vorsteuerölkreislauf über die zweite Steuerleitung (55) entsperrbar ist.

5

7. Hydraulische Steueranordnung nach einem der Ansprüche 3 bis 5, **dadurch gekennzeichnet**, daß die Steuerkammer (51) des Sperrventils (50) über die zweite Steuerleitung (55) mit dem Hydrospeicher (21) verbindbar ist.

10

8. Hydraulische Steueranordnung nach Anspruch 6 oder 7, **dadurch gekennzeichnet**, daß ein Umschaltventil (57) vorhanden ist und daß die zweite Steuerleitung (55) in einer ersten Schaltstellung des Umschaltventils (57) mit dem Tank (27) und in einer zweiten Schaltstellung des Umschaltventils (57) mit einer Druckmittelquelle (21, 67) verbunden ist.

9. Hydraulische Steueranordnung nach Anspruch 8, **dadurch gekennzeichnet**, daß ein Wechselventil (53) vorhanden ist, das im Sinne einer Maximaldruckauswahl zwischen der ersten Steuerleitung (54) und der zweiten Steuerleitung (55) wirkt und jeweils diejenige dieser beiden Steuerleitungen (54, 55), in der der höhere Druck herrscht, mit der dritten Steuerleitung (52) verbindet.

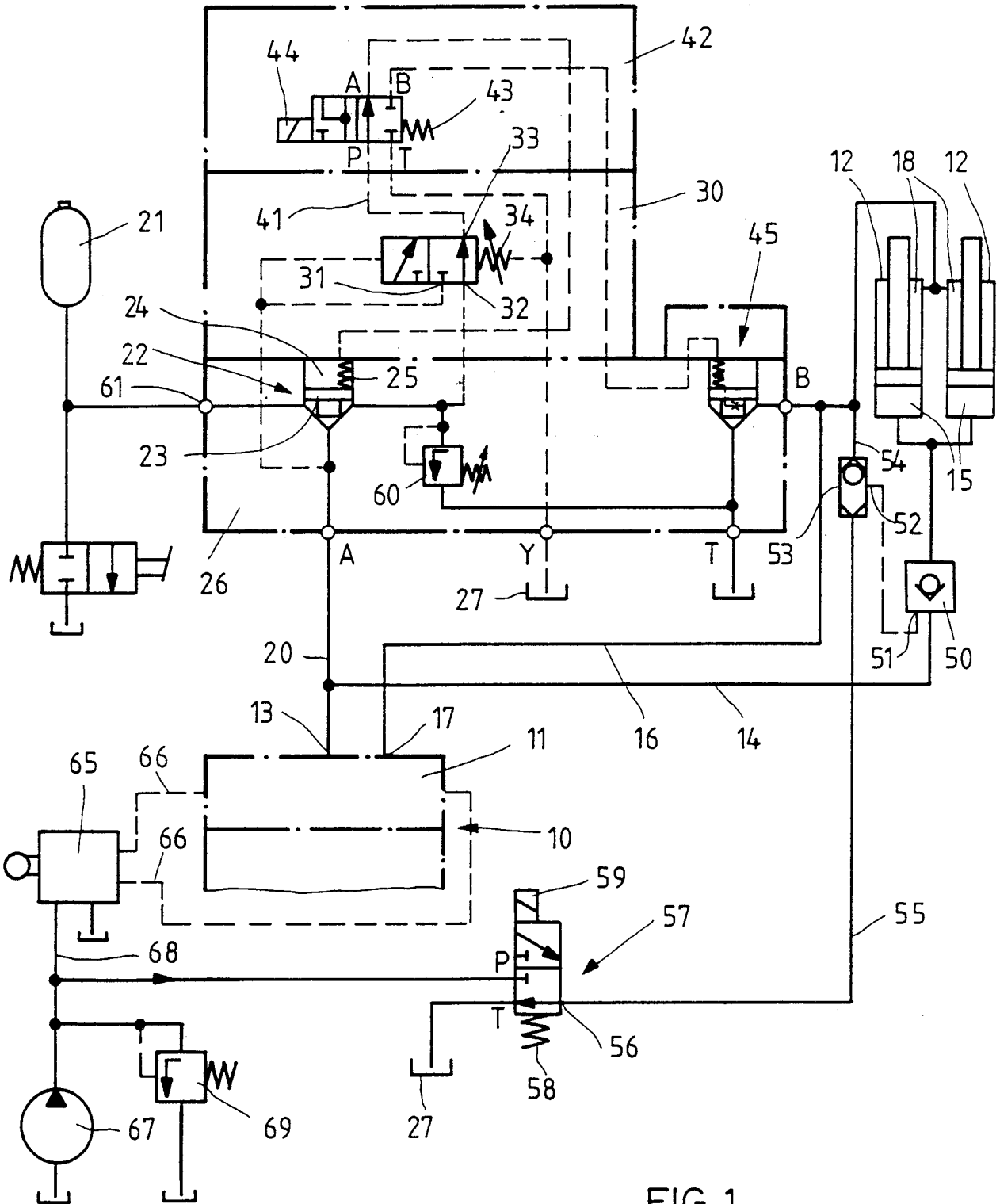


FIG. 1

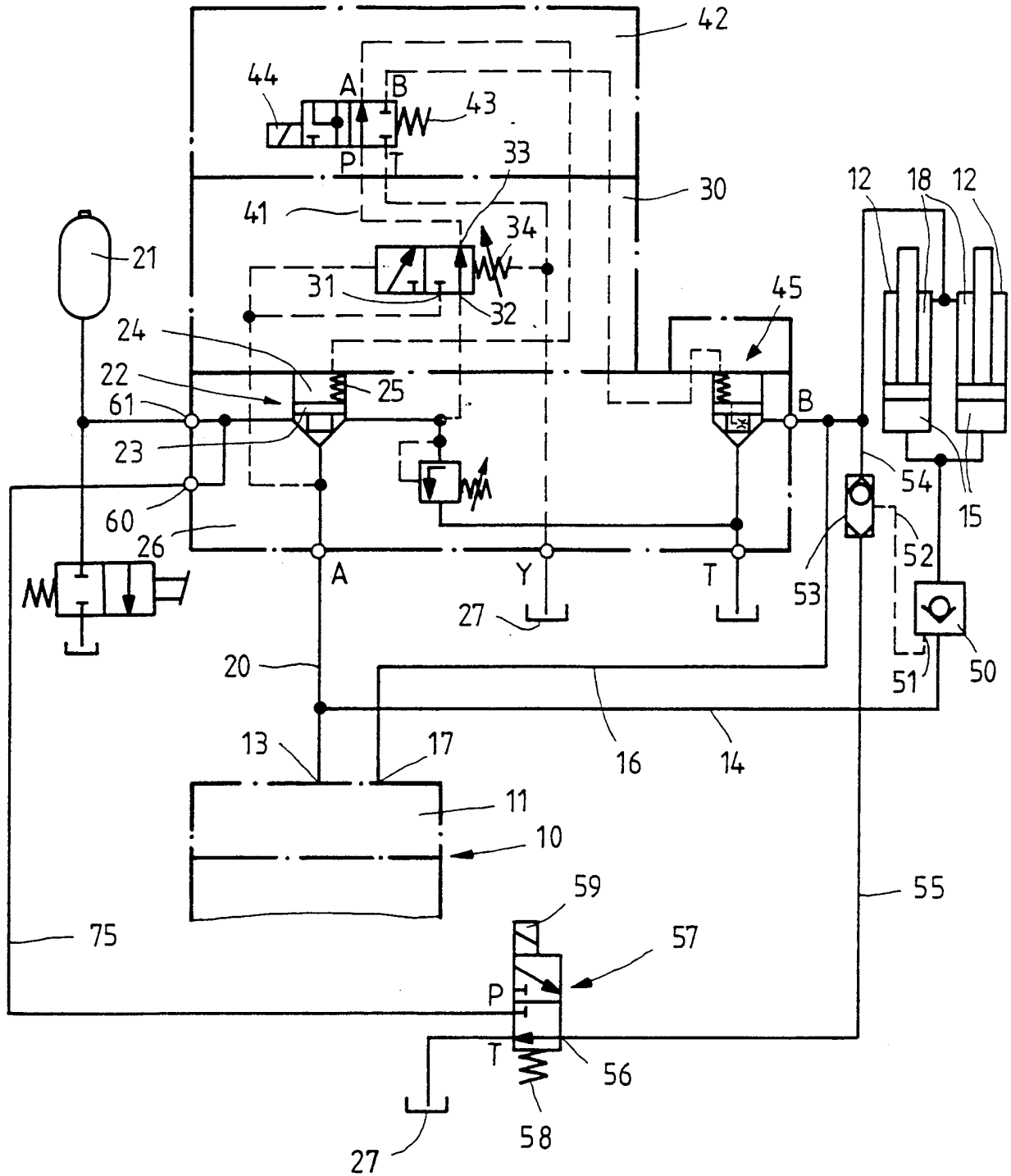


FIG. 2

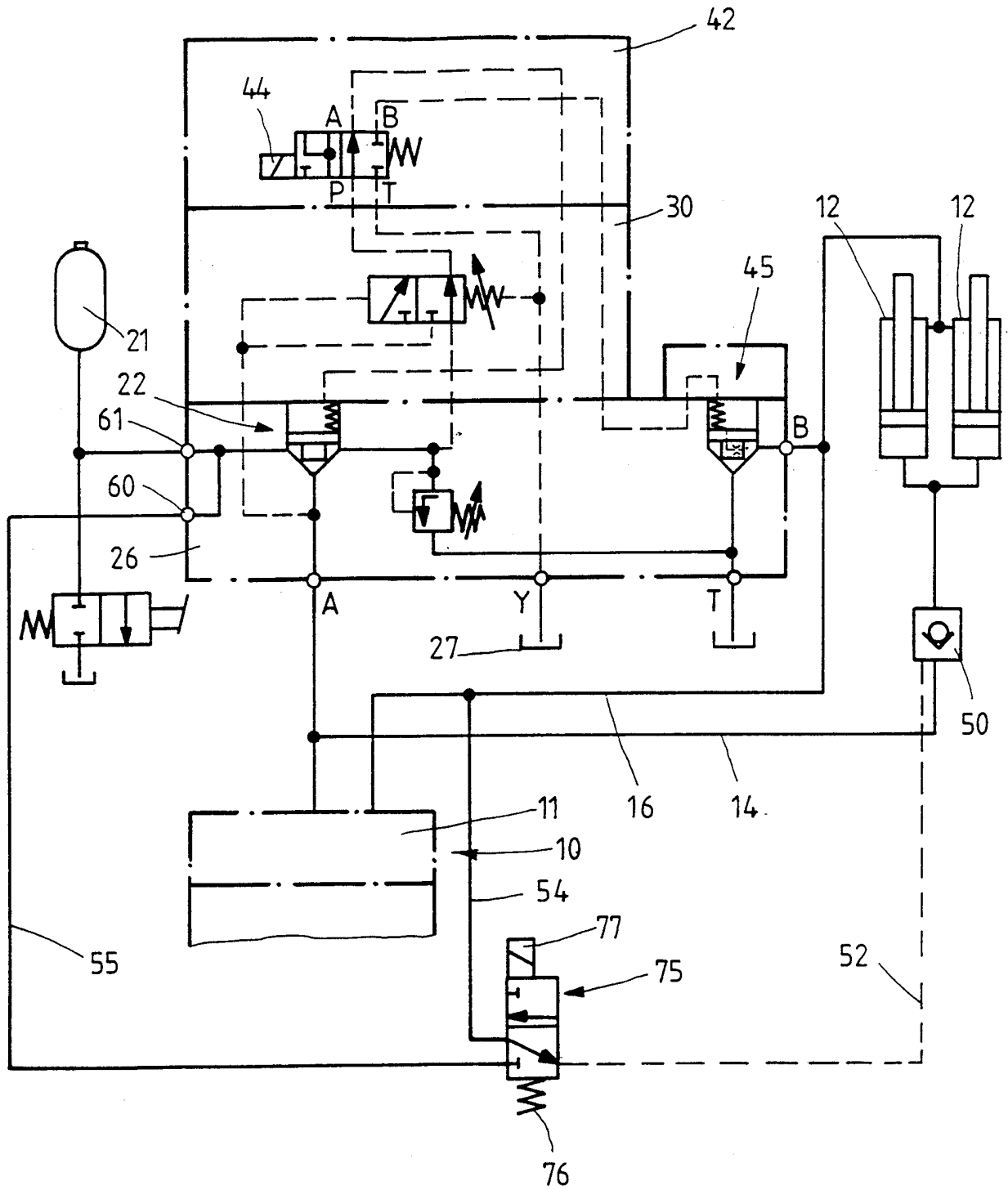


FIG. 3

INTERNATIONAL SEARCH REPORT

International Application No

PCT/EP 98/04848

A. CLASSIFICATION OF SUBJECT MATTER

IPC 6 E02F9/22

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

B. FIELDS SEARCHED

Minimum documentation searched (classification system followed by classification symbols)

IPC 6 E02F F15B B60G B62D B66C A61G

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

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

C. DOCUMENTS CONSIDERED TO BE RELEVANT

Category °	Citation of document, with indication, where appropriate, of the relevant passages	Relevant to claim No.
Y	US 5 034 892 A (SAOTOME YOSHIMI) 23 July 1991 see figures 1,3 see column 4, line 24 - line 32 ---	1
Y	EP 0 349 067 A (APPLIED POWER INC) 3 January 1990 see figure 2 ---	1
Y	PATENT ABSTRACTS OF JAPAN vol. 016, no. 374 (M-1293), 11 August 1992 -& JP 04 120323 A (KOMATSU LTD), 21 April 1992	1
A	see abstract see figures 1-6,12 ---	2,3,5,6
	-/--	

Further documents are listed in the continuation of box C.

Patent family members are listed in annex.

° Special categories of cited documents :

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

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

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

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

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

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

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

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

"&" document member of the same patent family

Date of the actual completion of the international search

30 November 1998

Date of mailing of the international search report

07/12/1998

Name and mailing address of the ISA

European Patent Office, P.B. 5818 Patentlaan 2
NL - 2280 HV Rijswijk
Tel. (+31-70) 340-2040, Tx. 31 651 epo nl,
Fax: (+31-70) 340-3016

Authorized officer

Guthmuller, J

INTERNATIONAL SEARCH REPORT

International Application No

PCT/EP 98/04848

C.(Continuation) DOCUMENTS CONSIDERED TO BE RELEVANT

Category	Citation of document, with indication, where appropriate, of the relevant passages	Relevant to claim No.
A,P	US 5 687 567 A (HANSSON MIKAEL ET AL) 18 November 1997 see figure	1
A	---	
A	PATENT ABSTRACTS OF JAPAN vol. 017, no. 569 (M-1496), 15 October 1993 -& JP 05 163745 A (KOMATSU LTD), 29 June 1993	1
A	see abstract see figures	2,3,5,6
A	---	
A	PATENT ABSTRACTS OF JAPAN vol. 095, no. 001, 28 February 1995 -& JP 06 280287 A (KOMATSU MEC CORP;OTHERS: 01), 4 October 1994 see abstract see figures 5-8	1
A	---	
A	PATENT ABSTRACTS OF JAPAN vol. 010, no. 122 (M-476), 7 May 1986 -& JP 60 250128 A (MITSUBISHI JUKOGYO KK), 10 December 1985 see abstract see figures 1,2	1
A	---	
A	US 4 951 767 A (KEAGBINE FRANCIS R) 28 August 1990	1
A	see figure 5	3
A	---	
A	US 5 449 194 A (WERNIMONT THEODORE A ET AL) 12 September 1995 see figures 1,5	1

INTERNATIONAL SEARCH REPORT

information on patent family members

International Application No

PCT/EP 98/04848

Patent document cited in search report	A	Publication date	Patent family member(s)	Publication date
US 5034892	A	23-07-1991	JP 1933660 C JP 2295897 A JP 6062270 B EP 0483393 A	26-05-1995 06-12-1990 17-08-1994 06-05-1992
EP 0349067	A	03-01-1990	NL 8801644 A CA 1308626 A DK 322989 A FI 893123 A, B, JP 2052651 A US 4959957 A	16-01-1990 13-10-1992 29-12-1989 29-12-1989 22-02-1990 02-10-1990
US 5687567	A	18-11-1997	SE 500967 C AU 1079495 A EP 0729549 A JP 9505657 T SE 9303824 A WO 9514173 A	10-10-1994 06-06-1995 04-09-1996 03-06-1997 10-10-1994 26-05-1995
US 4951767	A	28-08-1990	NONE	
US 5449194	A	12-09-1995	US 5388857 A	14-02-1995

INTERNATIONALER RECHERCHENBERICHT

Internationales Aktenzeichen

PCT/EP 98/04848

A. KLASSIFIZIERUNG DES ANMELDUNGSGEGENSTANDES IPK 6 E02F9/22		
Nach der Internationalen Patentklassifikation (IPK) oder nach der nationalen Klassifikation und der IPK		
B. RECHERCHIERTE GEBIETE		
Recherchiertes Mindestprüfstoff (Klassifikationssystem und Klassifikationssymbole) IPK 6 E02F F15B B60G B62D B66C A61G		
Recherchierte aber nicht zum Mindestprüfstoff gehörende Veröffentlichungen, soweit diese unter die recherchierten Gebiete fallen		
Während der internationalen Recherche konsultierte elektronische Datenbank (Name der Datenbank und evtl. verwendete Suchbegriffe)		
C. ALS WESENTLICH ANGESEHENE UNTERLAGEN		
Kategorie°	Bezeichnung der Veröffentlichung, soweit erforderlich unter Angabe der in Betracht kommenden Teile	Betr. Anspruch Nr.
Y	US 5 034 892 A (SAOTOME YOSHIMI) 23. Juli 1991 siehe Abbildungen 1,3 siehe Spalte 4, Zeile 24 - Zeile 32 ---	1
Y	EP 0 349 067 A (APPLIED POWER INC) 3. Januar 1990 siehe Abbildung 2 ---	1
Y	PATENT ABSTRACTS OF JAPAN vol. 016, no. 374 (M-1293), 11. August 1992 -& JP 04 120323 A (KOMATSU LTD), 21. April 1992	1
A	siehe Zusammenfassung siehe Abbildungen 1-6,12 ---	2,3,5,6
	-/--	
<input checked="" type="checkbox"/> Weitere Veröffentlichungen sind der Fortsetzung von Feld C zu entnehmen		
<input checked="" type="checkbox"/> Siehe Anhang Patentfamilie		
° Besondere Kategorien von angegebenen Veröffentlichungen :		
"A" Veröffentlichung, die den allgemeinen Stand der Technik definiert, aber nicht als besonders bedeutsam anzusehen ist		"T" Spätere Veröffentlichung, die nach dem internationalen Anmeldedatum oder dem Prioritätsdatum veröffentlicht worden ist und mit der Anmeldung nicht kollidiert, sondern nur zum Verständnis des der Erfindung zugrundeliegenden Prinzips oder der ihr zugrundeliegenden Theorie angegeben ist
"E" älteres Dokument, das jedoch erst am oder nach dem internationalen Anmeldedatum veröffentlicht worden ist		"X" Veröffentlichung von besonderer Bedeutung; die beanspruchte Erfindung kann allein aufgrund dieser Veröffentlichung nicht als neu oder auf erfinderischer Tätigkeit beruhend betrachtet werden
"L" Veröffentlichung, die geeignet ist, einen Prioritätsanspruch zweifelhaft erscheinen zu lassen, oder durch die das Veröffentlichungsdatum einer anderen im Recherchenbericht genannten Veröffentlichung belegt werden soll oder die aus einem anderen besonderen Grund angegeben ist (wie ausgeführt)		"Y" Veröffentlichung von besonderer Bedeutung; die beanspruchte Erfindung kann nicht als auf erfinderischer Tätigkeit beruhend betrachtet werden, wenn die Veröffentlichung mit einer oder mehreren anderen Veröffentlichungen dieser Kategorie in Verbindung gebracht wird und diese Verbindung für einen Fachmann naheliegend ist
"O" Veröffentlichung, die sich auf eine mündliche Offenbarung, eine Benutzung, eine Ausstellung oder andere Maßnahmen bezieht		"&" Veröffentlichung, die Mitglied derselben Patentfamilie ist
"P" Veröffentlichung, die vor dem internationalen Anmeldedatum, aber nach dem beanspruchten Prioritätsdatum veröffentlicht worden ist		
Datum des Abschlusses der internationalen Recherche 30. November 1998		Absenddatum des internationalen Recherchenberichts 07/12/1998
Name und Postanschrift der Internationalen Recherchenbehörde Europäisches Patentamt, P.B. 5818 Patentlaan 2 NL - 2280 HV Rijswijk Tel. (+31-70) 340-2040, Tx. 31 651 epo nl, Fax: (+31-70) 340-3016		Bevollmächtigter Bediensteter Guthmuller, J

INTERNATIONALER RECHERCHENBERICHT

Internationales Aktenzeichen

PCT/EP 98/04848

C.(Fortsetzung) ALS WESENTLICH ANGESEHENE UNTERLAGEN		
Kategorie	Bezeichnung der Veröffentlichung, soweit erforderlich unter Angabe der in Betracht kommenden Teile	Betr. Anspruch Nr.
A,P	US 5 687 567 A (HANSSON MIKAEL ET AL) 18. November 1997 siehe Abbildung ----	1
A	PATENT ABSTRACTS OF JAPAN vol. 017, no. 569 (M-1496), 15. Oktober 1993 -& JP 05 163745 A (KOMATSU LTD), 29. Juni 1993	1
A	siehe Zusammenfassung siehe Abbildungen ----	2,3,5,6
A	PATENT ABSTRACTS OF JAPAN vol. 095, no. 001, 28. Februar 1995 -& JP 06 280287 A (KOMATSU MEC CORP;OTHERS: 01), 4. Oktober 1994 siehe Zusammenfassung siehe Abbildungen 5-8 ----	1
A	PATENT ABSTRACTS OF JAPAN vol. 010, no. 122 (M-476), 7. Mai 1986 -& JP 60 250128 A (MITSUBISHI JUKOGYO KK), 10. Dezember 1985 siehe Zusammenfassung siehe Abbildungen 1,2 ----	1
A	US 4 951 767 A (KEAGBINE FRANCIS R) 28. August 1990	1
A	siehe Abbildung 5 ----	3
A	US 5 449 194 A (WERNIMONT THEODORE A ET AL) 12. September 1995 siehe Abbildungen 1,5 -----	1

INTERNATIONALER RECHERCHENBERICHT

Angaben zu Veröffentlichungen, die zur selben Patentfamilie gehören

Internationales Aktenzeichen

PCT/EP 98/04848

Im Recherchenbericht angeführtes Patentdokument	Datum der Veröffentlichung	Mitglied(er) der Patentfamilie	Datum der Veröffentlichung
US 5034892 A	23-07-1991	JP 1933660 C	26-05-1995
		JP 2295897 A	06-12-1990
		JP 6062270 B	17-08-1994
		EP 0483393 A	06-05-1992
EP 0349067 A	03-01-1990	NL 8801644 A	16-01-1990
		CA 1308626 A	13-10-1992
		DK 322989 A	29-12-1989
		FI 893123 A, B,	29-12-1989
		JP 2052651 A	22-02-1990
		US 4959957 A	02-10-1990
US 5687567 A	18-11-1997	SE 500967 C	10-10-1994
		AU 1079495 A	06-06-1995
		EP 0729549 A	04-09-1996
		JP 9505657 T	03-06-1997
		SE 9303824 A	10-10-1994
		WO 9514173 A	26-05-1995
US 4951767 A	28-08-1990	KEINE	
US 5449194 A	12-09-1995	US 5388857 A	14-02-1995