(11) **EP 3 170 997 A1**

(12)

EUROPÄISCHE PATENTANMELDUNG

(43) Veröffentlichungstag:

24.05.2017 Patentblatt 2017/21

(51) Int Cl.:

F01L 13/00 (2006.01) F01L 1/26 (2006.01) F01L 1/18 (2006.01)

(21) Anmeldenummer: 16002314.9

(22) Anmeldetag: 28.10.2016

(84) Benannte Vertragsstaaten:

AL AT BE BG CH CY CZ DE DK EE ES FI FR GB GR HR HU IE IS IT LI LT LU LV MC MK MT NL NO PL PT RO RS SE SI SK SM TR

Benannte Erstreckungsstaaten:

BA ME

Benannte Validierungsstaaten:

MA MD

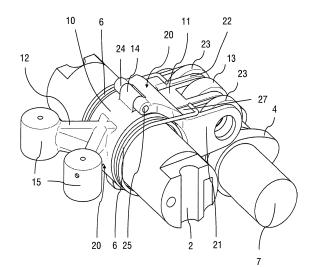
(30) Priorität: 20.11.2015 DE 102015015087

- (71) Anmelder: MAN Truck & Bus AG 80995 München (DE)
- (72) Erfinder: Hai-Son, Pham 90402 Nürnberg (DE)
- (74) Vertreter: v. Bezold & Partner Patentanwälte -PartG mbB Akademiestraße 7 80799 München (DE)

(54) VARIABLER VENTILTRIEB MIT EINEM KIPPHEBEL

(57)Die Erfindung betrifft einen variablen Ventiltrieb für ein Hubventil, insbesondere für ein Ladungswechselventil einer Brennkraftmaschine, das zwischen einer Schließ- und einer Öffnungsstellung mittelbar durch einen Nocken über einen Kipphebel periodisch bewegbar ist. Der variable Ventiltrieb (1) umfasst eine Nockenwelle (3), aufweisend mindestens einen ersten Nocken (3) und mindestens einen in Längsrichtung der Nockenwelle (3) versetzt angeordneten zweiten Nocken (4, 5), wobei der mindestens eine erste Nocken (3) und der mindestens eine zweite Nocken (4, 5)) in ihrer Nockenkontur unterschiedlich gestaltetet sind. Der Ventiltrieb (1) umfasst ferner einen um eine Kipphebelachse (2) verschwenkbar gelagerten Kipphebel (10), der an seinem nockenwellenseitigen Ende (11) über eine Druckrolle (13) dem mindestens einen ersten Nocken (3) zugeordnet ist und an seinem ventilseitigen Ende (12) in Wirkverbindung mit mindestens einem Hubventil steht, sowie einen Rollenhebel (20), der an seinem nockenwellenseitigen Ende (21) des mindestens einen zweiten Nockens (4, 5) zugeordnet ist und an seinem anderen Ende am Kipphebel (10) um die Kipphebelachse (2) verschwenkbar angelenkt ist. Der variable Ventiltrieb (1) umfasst ferner eine schaltbare hydraulische Verriegelungseinrichtung (30), durch die bei Zu- oder Abschaltung der Kipphebel (10) und der Rollenhebel (20) starr miteinander verriegelt werden und beide der Bewegung des mindestens einen zweiten Nockens (4, 5) folgen.

FIG. 1 <u>1</u>



EP 3 170 997 A1

Beschreibung

[0001] Die Erfindung betrifft einen variablen Ventiltrieb für ein Hubventil, insbesondere für ein Ladungswechselventil einer Brennkraftmaschine, das zwischen einer Schließ- und einer Öffnungsstellung mittelbar durch einen Nocken über einen Kipphebel periodisch bewegbar ist.

1

[0002] Es ist bekannt, Gaswechselventile einer Brennkraftmaschine variabel mit unterschiedlichen Öffnungsund Schließzeitpunkten sowie mit unterschiedlichen Ventilöffnungshüben zu betreiben. Derartige variable Ventiltriebe bieten die vorteilhafte Möglichkeit der gezielten Anpassung des Verlaufes der Ventilhubkurve über dem Nockenwinkel in Abhängigkeit von Betriebsparametern der mit dem jeweiligen Hubventil ausgestatteten Einrichtung, also beispielsweise in Abhängigkeit von Drehzahl, Last oder Temperatur einer Brennkraftmaschine. [0003] Es ist insbesondere bekannt, mehrere unterschiedliche Hubkurven für ein Hubventil dadurch zu erzeugen, dass zur Betätigung dieses Hubventils mehrere Nocken vorhanden sind und dass jeweils die Kontur nur eines Nockens den Hubverlauf bewirkt. Zur Umschaltung auf einen anderen Hubverlauf wird auf die Kontur eines anderen Nockens umgeschaltet. Eine derartige Ventilsteuerung ist aus der DE 42 30 877 A1 vorbekannt. Dabei ist auf einer Nockenwelle drehfest, aber axial verschiebbar ein Nockenwellenblock mit zwei unterschiedlichen Nockenkonturen angeordnet. Entsprechend der Axialstellung des Nockenblocks steht eine Nockenkontur über ein Zwischenglied (Übertragungshebel) mit dem Hubventil in Wirkverbindung. Die Axialverschiebung des Nockenblocks zur Änderung der Ventilparameter erfolgt während der Grundkreisphase entgegen der Wirkung einer Rückstellfeder mittels eines Druckringes.

[0004] Aus der DE 195 19 048 A1 ist ein variabler Ventiltrieb für eine Brennkraftmaschine vorbekannt, bei dem auf der Nockenwelle ebenfalls zwei in ihrer Nockenkontur unterschiedlich gestaltete Nocken unmittelbar nebeneinander angeordnet sind. Die Änderung des Nockeneingriffs erfolgt durch ein axiales Verschieben der Nockenwelle mit den auf ihm befindlichen Nocken.

[0005] Weiterhin ist aus der DE 195 20 117 C2 ein Ventiltrieb einer Brennkraftmaschine vorbekannt, bei der auf der Nockenwelle drehfest ein axial verschiebbarer Nockenblock mit mindestens zwei unterschiedlichen Nockenbahnen angeordnet ist. Die Verstellung des Nockenblocks erfolgt über ein Verstellorgan, das im Inneren der Nockenwelle geführt ist. Durch eine stirnseitig an der Nockenwelle angeordnete doppelt wirkende hydraulische oder pneumatische Kolben-Zylinder-Einheit wird das Verstellorgan im Inneren der Nockenwelle verschoben. Das Verstellorgan ist mit einem Mitnahmestück verbunden, das ein axial in der Nockenwelle angeordnetes Langloch durchdringt und in eine Bohrung des Nockenblocks mündet.

[0006] Nachteilig bei dem zitierten Stand der Technik ist der hohe Bauraumbedarf, der zur Verstellung des No-

ckenblocks bzw. zur axialen Verstellung der Nockenwelle benötigt wird.

[0007] Ferner ist aus der DE 41 42 197 A1 eine Kipphebelanordnung für einen variablen Ventiltrieb bekannt, wobei ein erster Kipphebel eines jeden Kipphebelpaares einem Nocken mit kleinem Nockenhub und ein zweiter Kipphebel einem Nocken mit großem Nockenhub zugeordnet ist, ferner mit jeweils einer Verriegelungseinrichtung für jedes Kipphebelpaar, durch die bei Zuschaltung nur der den größeren Nockenhub aufweisende Nocken für beide Kipphebel wirksam wird. Nachteilig an diesem bekannten Ventiltrieb ist die Notwendigkeit eines externen Federanschlages, um die Rückstellung des zweiten Kipphebels zu gewährleisten. Dieser sowie die unabhängige Lagerung des zweiten Kipphebels ermöglichen zudem keine Vormontage. Ebenso benötigen die zwei Hebel einen Mitnahmepunkt, welcher dazu führt, dass die beiden Nockenprofile zueinander symmetrisch sein müssen bzw. der Scheitelpunkt der beiden Nocken keinen Winkelversatz zueinander aufweisen. Dies verhindert die Möglichkeit, die Phasenlage der Ventilhübe zu variieren. [0008] Es ist eine Aufgabe der Erfindung, einen verbesserten variablen Ventiltrieb mit einem Kipphebel bereitzustellen, mit dem Nachteile herkömmlicher Techniken vermieden werden können. Der Erfindung liegt insbesondere die Aufgabe einer baulich kompakten und einfach zu montierenden Gestaltung eines solchen variablen Ventiltriebs zugrunde.

[0009] Diese Aufgaben werden durch einen variablen Ventiltrieb mit den Merkmalen des unabhängigen Anspruchs gelöst. Vorteilhafte Ausführungsformen und Anwendungen der Erfindung sind Gegenstand der abhängigen Ansprüche und werden in der folgenden Beschreibung unter teilweiser Bezugnahme auf die Figuren näher erläutert.

[0010] Erfindungsgemäß wird ein variabler Ventiltrieb für ein Hubventil bereitgestellt. Das Hubventil ist zwischen einer Schließ- und einer Öffnungsstellung, insbesondere entgegen der Kraft einer Rückstellfeder, mittelbar durch einen Nocken einer Nockenwelle über einen Kipphebel periodisch bewegbar. Das Hubventil ist vorzugsweise ein Ladungswechselventil einer Brennkraftmaschine.

[0011] Gemäß allgemeinen Gesichtspunkten der Erfindung umfasst der Ventiltrieb eine Nockenwelle, aufweisend mindestens einen ersten Nocken und mindestens einen in Längsrichtung der Nockenwelle versetzt angeordneten zweiten Nocken, wobei der mindestens eine erste Nocken und der mindestens eine zweite Nocken in ihrer Nockenkontur unterschiedlich gestaltet sind. Beispielsweise kann die Nockenkontur des mindestens einen ersten Nockens zu der Nockenkontur des mindestens einen zweiten Nockens eine unterschiedliche Nockenerhebung und/oder eine unterschiedliche Phasenlage aufweisen. Vorzugsweise weist der mindestens eine zweite Nocken eine größere Nockenerhebung (Nockenhub) als der mindestens eine erste Nocken auf.

[0012] Die Nockenkonturen bestimmen jeweils unter

35

15

25

40

45

50

Berücksichtigung des Ventilspiels entsprechend ihrer Ausbildung den Öffnungs- und Schließzeitpunkt und/oder den Öffnungshub des Hubventils. Ein zweiter Nocken kann unmittelbar benachbart zu einem ersten Nocken angeordnet sein.

[0013] Der Ventiltrieb umfasst ferner einen um eine Kipphebelachse verschwenkbar gelagerten Kipphebel, der an seinem nockenwellenseitigen Ende über eine Rolle, insbesondere eine Druckrolle, des ersten Nockens zugeordnet ist und an seinem ventilseitigen Ende in Wirkverbindung mit dem Hubventil steht. Ein Arm des Kipphebels dient somit zur Betätigung des Hubventils, der andere Hebelarm wird durch einen Nocken angetrieben. Der Kipphebel ist vorzugsweise an einem mittleren Bereich an der Kipphebelachse gelagert.

[0014] Der Ventiltrieb umfasst ferner einen Rollenhebel, der an seinem nockenwellenseitigen Ende dem mindestens einen zweiten Nocken über mindestens eine Rolle zugeordnet ist, d. h. die Bewegung des/der zweiten Nocken(s) abgreift, und an seinem anderen Ende am Kipphebel um die Kipphebelachse verschwenkbar angelenkt ist.

[0015] Ferner umfasst der Ventiltrieb eine schaltbare hydraulische Verriegelungseinrichtung, durch die der Kipphebel und der Rollenhebel wahlweise starr miteinander verriegelt werden können, wobei Kipphebel und Rollenhebel der Bewegung des mindestens einen zweiten Nockens folgen oder voneinander entriegelt werden können, wobei Kipphebel und Rollenhebel unabhängig voneinander drehbar sind und beide unabhängig voneinander den jeweilig zugeordneten Nocken folgen. Im entriegelten Zustand ist der zweite Nocken unwirksam - er betätigt zwar den Rollenhebel, der aber nur Kippbewegungen ausführt, ohne Einflussnahme auf das Ventil. Dagegen sind im durch die Verriegelungseinrichtung verriegelten Zustand Kipphebel und Rollenhebel drehfest miteinander verbunden, so dass beide nur gemeinsam um die Kipphebelachse verschwenkbar sind.

[0016] Ein besonderer Vorzug des erfindungsgemäßen Ventiltriebs liegt in der kompakten Bauweise, welche den Bauraum in Höhe und Länge eines herkömmlichen kipphebelbasierten Ventiltriebs nicht oder zumindest kaum beeinflusst. Der Kipphebel wird lediglich breiter, bewegt sich jedoch im Größenrahmen eines üblichen Zwei-Ventil-Kipphebels. Dadurch, dass der Rollenhebel direkt am Kipphebel schwenkbar befestigt wird, kann die Kipphebelanordnung aus Kipphebel und Rollenhebel bereits vormontiert als Einheit verwendet werden, wodurch die Montageaufwände reduziert werden können. Ebenso ermöglicht die Erfindung, einen bestehenden Ventiltrieb ohne Variabilität umzurüsten, ohne dabei Änderungen an umliegenden Bauteile zu erfordern, abgesehen von denen, welche unmittelbar für die Realisierung der Variabilität benötigt werden. Ein weiterer Vorteil liegt insbesondere darin, dass keine Änderungen am Zylinderkopf notwendig sind, falls ein herkömmlicher nicht-variabler Kipphebelventiltrieb durch den erfindungsgemäßen variablen Ventiltrieb ersetzt werden soll.

[0017] Gemäß einer bevorzugten Ausgestaltungsform ist beidseitig von dem ersten Nocken - in Längsrichtung der Nockenwelle gesehen - je ein zweiter Nocken vorgesehen, d. h. ein Nocken mit einer von dem mittleren ersten Nocken unterschiedlichen Nockenkontur. Entsprechend ist der Rollenhebel so ausgebildet, dass er zwei Arme aufweist, die sich beidseitig vom nockenwellenseitigen Ende des Kipphebels erstrecken und die Nockenkontur der beiden zweiten Nocken abgreifen. Die beiden Arme greifen den ihnen zugeordneten zweiten Nocken jeweils mit einer Rolle, z. B. einer Druckrolle, ab, die auf dem zweiten Nocken abrollt. Diese zweiarmige Ausführung des Rollenhebels ermöglicht einen vorteilhaften Kraftfluss, um die Nockenbewegung der zweiten Nocken im zugeschalteten Zustand der hydraulischen Verriegelungseinrichtung über den Rollenhebel auf den Kipphebel und über den Kipphebel auf das Hubventil zu übertragen.

[0018] Gemäß einer alternativen Ausgestaltungsform kann beidseitig von dem zweiten Nocken je ein erster Nocken vorgesehen sein und das nockenwellenseitige Ende des Kipphebels sich beidseitig vom Rollenhebel erstrecken und die Nockenkontur der beiden ersten Nocken abgreifen. Bei dieser alternativen Ausgestaltungsform weist das nockenwellenseitige Ende des Kipphebels somit zwei Arme auf, wobei der Rollenhebel dazwischen angeordnet ist. Die beiden Arme greifen den ihnen zugeordneten ersten Nocken jeweils mit einer Rolle, z. B. einer Druckrolle, ab, die auf dem ersten Nocken abrollt. [0019] Gemäß einer weiteren bevorzugten Ausgestaltungsform ist der Rollenhebel mit dem Kipphebel über ein Scharnier verbunden, um den Rollenhebel am Kipphebel um die Kipphebelachse drehbar zu befestigen. Beispielsweise kann der Kipphebel und der Rollenhebel jeweils eine Gelenkstiftaufnahme aufweisen, die zueinander fluchtend angeordnet sind und einen eingesetzten Gelenkstift aufweisen.

[0020] Eine weitere vorteilhafte Möglichkeit der erfindungsgemäßen Realisierung sieht vor, dass der Kipphebel und der Rollenhebel über mindestens eine Rückstellfeder miteinander verspannt sind, derart, dass die Rollen von Rollenhebel und Kipphebel in einer Grundkreisstellung zueinander fluchten. Mit anderen Worten wird der Rollenhebel durch die Rückstellfeder permanent an den Hauptkipphebel gedrückt, während die Nockenwelle sich in einer Grundkreisstellung befindet.

[0021] Diese Rückstellfedern drücken dabei vorzugsweise auf eine Anlagestelle am bzw. des Kipphebels und auf eine Anlagestelle am bzw. des Rollenhebels. Durch die gegenseitige Verspannung ist eine leichte Vormontage des gesamten schaltbaren Kipphebels möglich.

[0022] Besonders vorteilhaft ist es, wenn zwei derartige Rückstellfedern - in Längsrichtung der Kipphebelachse gesehen - beidseitig vom Kipphebel angeordnet sind.
[0023] Gemäß einer bevorzugten Ausgestaltungsform umfasst die schaltbare hydraulische Verriegelungseinrichtung einen hydraulisch betätigbaren Schaltbolzen, der durch Beaufschlagung mit einem vorbestimmten hy-

draulischen Druck von einer ersten Stellung (Freigabestellung) in eine zweite Stellung (Verriegelungsstellung) bringbar ist. In der zweiten Stellung verhindert der Schaltbolzen eine Relativbewegung des Kipphebels zum Rollenhebel zueinander um die Kipphebelachse, d. h., in der zweiten Stellung kann der Rollenhebel nicht mehr unabhängig vom Kipphebel um die Kippachse verschwenkt werden. In der ersten Stellung lässt der Schaltbolzen eine Relativbewegung des Kipphebels und des Rollenhebels zueinander zu. In der zweiten Stellung sind der Kipphebel und der Rollenhebel hydraulisch verriegelt, in der ersten Stellung dagegen nicht.

[0024] Gemäß einer vorteilhaften Variante dieser Ausgestaltungsform sind im Kipphebel in einer Gleitführungsbohrung des Kipphebels ein Führungsbolzen, eine auf den Führungsbolzen gesteckte Bolzenfeder und der Schaltbolzen der hydraulischen Verrieglungseinrichtung, der mit dem Führungsbolzen verschraubt ist, angeordnet. Der Schaltbolzen ist über eine zur Betätigung der Schaltung mit Öl befüllbare Druckkammer mit einem vorbestimmten Öldruck beaufschlagbar.

[0025] Hierbei kann die Verriegelungsrichtung gemäß einer ersten Variante so ausgeführt sein, dass der Schaltbolzen in einem nicht mit dem vorbestimmten Druck beaufschlagten Zustand durch die als Rückstellfeder wirkende Bolzenfeder und den Führungsbolzen in der ersten Stellung gehalten wird und in einem mit dem vorbestimmten Druck beaufschlagten Zustand in die zweite Stellung gedrückt wird, in der der Schaltbolzen aus dem Kipphebel in Richtung der Rollenhebels herausragt und in eine fluchtende Gleitführungsaufnahme des Rollenhebels einfährt.

[0026] Hierbei kann die Verriegelungsrichtung gemäß einer zweiten Variante ferner so ausgeführt sein, dass der Schaltbolzen in einem nicht mit dem vorbestimmten Druck beaufschlagten Zustand durch die Bolzenfeder in der zweiten Stellung (Verriegelungsstellung) gehalten wird, so dass Rollenhebel und Kipphebel miteinander drehfest verriegelt sind und in einem mit dem vorbestimmten Druck beaufschlagten Zustand in die erste Stellung gedrückt werden, in der der Schaltbolzen in den Kipphebel versenkt wird und die beiden Hebel voneinander entriegelt.

[0027] Die Gleitführungsaufnahme des Rollenhebels ist offen gestaltet, so dass die durch das Herausfahren des Schaltbolzens komprimierte Luft entweichen kann und keinen Widerstand gegen die Ausfahrbewegung des Schaltbolzens ausübt. Diese Öffnung ist bereits im Rohteil des Rollenhebels vorgesehen, so dass keine zusätzliche Entlüftungsbohrung benötigt wird.

[0028] Der Kipphebel kann an seiner Unterseite, d. h. der dem Zylinderkopf zugewandten Seite, eine Geometrie zur axialen Fixierung auf einem Lagerbock aufweisen. Beispielsweise kann der Kipphebel eine Lagerung zur Befestigung an einem Kipphebellagerbock aufweisen, an dem die Kipphebelachse angeordnet ist, auf die der Kipphebel mit einer zugeordneten Bohrung schwenkbar aufgesteckt und mittels einer axialen Lagesicherung

gehalten ist, wobei die axiale Lagesicherung eine Führungsverbindung als Eingriffselement-Gegenelement-Verbindung zwischen dem Lagerbock und dem Kipphebel ist, bei der ein quer zur Achsrichtung ausgerichtetes Eingriffselement, z. B. in Form eines Ringsteges, in ein zugeordnetes Gegenelement mit axialer Flankenabstützung schwenkbeweglich eingreift.

[0029] Ein weiterer Aspekt der Erfindung betrifft ein Kraftfahrzeug, insbesondere ein Nutzfahrzeug, mit einem variablen Ventiltrieb, wie in diesem Dokument beschrieben.

[0030] Die zuvor beschriebenen bevorzugten Ausführungsformen und Merkmale der Erfindung sind beliebig miteinander kombinierbar. Weitere Einzelheiten und Vorteile der Erfindung werden im Folgenden unter Bezug auf die beigefügten Zeichnungen beschrieben. Es zeigen:

- Figur 1 eine perspektivische Vorderansicht eines Ventiltriebs gemäß einer Ausführungsform der Erfindung;
- Figur 2 eine perspektivische Seitenansicht eines Ventiltriebs gemäß einer Ausführungsform der Erfindung;
- Figur 3 eine perspektivische Unteransicht eines Ventiltriebs gemäß einer Ausführungsform der Erfindung;
- Figur 4 eine Seitenansicht eines Kipphebels gemäß einer Ausführungsform der Erfindung; und
- Figur 5 einen Schnitt A-A durch Figur 4.

[0031] Gleiche Teile sind in den Figuren mit denselben Bezugszeichen versehen, so dass die in den Figuren gezeigten verschiedenen Ansichten des Ventiltriebs auch aus sich heraus verständlich sind.

[0032] Die Figuren 1 bis 3 zeigen verschiedene perspektivische Ansichten eines variablen Ventiltriebes 1 gemäß einer Ausführungsform der Erfindung. Der Ventiltrieb 1 dient zur Betätigung eines Ladungswechselventils (nicht gezeigt) einer Brennkraftmaschine, das zwischen einer Schließ- und einer Öffnungsstellung mittelbar durch einen Nocken über einen Kipphebel periodisch bewegbar ist.

[0033] Die Nockenwelle 7 weist einen mittleren Nocken 3, in diesem Dokument auch als erster Nocken bezeichnet, auf und zwei in Längsrichtung der Nockenwelle 7 gesehen versetzt angeordnete weitere Nocken 4, 5. Diese Nocken 4, 5 sind in diesem Dokument auch jeweils als zweite Nocken bezeichnet. Die beiden Nocken 4, 5 sind beidseitig von dem mittleren Nocken und benachbart zu diesem angeordnet. Der mittlere Nocken 3 und die beiden zweiten Nocken 4, 5 sind in ihrer Nockenkontur unterschiedlich gestaltetet. Die zweiten Nocken 4, 5 weisen einen größeren Nockenhub als der mittlere No-

cken 3 auf.

[0034] Ferner kann sich die Phasenlage des mittleren Nockens 3 gegenüber den zweiten Nocken 4, 5 unterscheiden. Der erste Nocken kann je nach Anwendung auch als Nullnocken ausgeführt sein, sodass die Ventile geschlossen bleiben.

[0035] Von den beiden Nockenkonturen ist in einem Schaltzustand immer nur eine maßgeblich für die Ventilbewegung, was nachfolgend erläutert wird.

[0036] Der Ventiltrieb umfasst ferner eine Kipphebelanordnung, aufweisend einen um eine Kipphebelachse 2 verschwenkbar gelagerten Kipphebel 10, der an seinem nockenwellenseitigen Ende 11 über eine Druckrolle 13 des ersten Nockens 3 zugeordnet ist, um diese abzugreifen, und an seinem ventilseitigen Ende 12 in Wirkverbindung mit mindestens einem Hubventil steht.

[0037] Der Kipphebel 10 ist an einem Kipphebellagerbock (nicht gezeigt) gehaltert, wobei an dem Kipphebellagerbock die Kipphebelachse 2 angeordnet ist, auf die der Kipphebel 10 mit einer zugeordneten Bohrung schwenkbar aufgesteckt und mittels einer axialen Lagesicherung gehalten ist.

[0038] Die axiale Lagesicherung kann beispielsweise in an sich bekannter Weise über Anlageflächen an den Kipphebelflanken erfolgen. Diese Flanken können beispielsweise durch Kalibrierung des Schmiederohlings bzw. durch mechanische Bearbeitung erstellt sein. Lagerbockseitig kann die Fixierung ebenfalls über entsprechend bearbeitete Flächen sowie mittels Scheiben und Sicherungsringen erfolgen. Weiter sind axiale Lagesicherungen zwischen einem Kipphebel und der Achse bekannt. Beispielsweise weist dazu ein Bereich der Achse, welcher von der Bohrung des Kipphebels umschlossen ist, eine Ringnut auf, in der ein Sprengring verläuft, welcher zugleich mit seinem außen liegenden Ringabschnitt in einer Ringnut des Kipphebels verläuft

[0039] Im vorliegenden Ausführungsbeispiel ist die axiale Lagesicherung als Eingriffselement-Gegenelement-Verbindung zwischen dem Lagerbock und dem Kipphebel ausgeführt, bei der ein quer zur Achsrichtung ausgerichtetes Eingriffselement, z. B. in Form eines Ringsteges 16, in ein zugeordnetes Gegenelement (nicht dargestellt) mit axialer Flankenabstützung schwenkbeweglich eingreift.

[0040] Der ventilseitige Hebelarm 12 des Kipphebels 10 ist als Zwei-Ventil-Hebelarm ausgeführt, um zwei Ladungswechselventile gleichzeitig zu betätigen. Hierzu ist der ventilseitige Hebelarm 12 gabelförmig ausgeführt. An jedem ventilseitigen Ende des Hebelarms 12 ist eine Aufnahme 15 angeordnet. Die Aufnahme 15 kann zur Lagerung eines an sich bekannten hydraulischen Ventilspielausgleichelements (nicht dargestellt) verwendet werden. Anstatt eines hydraulischen Ventilspielausgleichselements kann in der Aufnahme 15 auch eine Schraube mit Elefantenfuß aufgenommen sein, mittels derer ein Ventilspiel manuell nachjustiert werden kann. [0041] Hydraulische Ventilspielausgleichselemente (HVA) in Brennkraftmaschinen sind an sich bekannt und

dienen dazu, insbesondere die sich über die Betriebsdauer ändernden Längenabmessungen der Ladungswechselventile so auszugleichen, dass in der Grundkreisphase des das Ventil betätigenden Nockens ein sicheres Ventilschließen gewährleistet ist. Dabei soll andererseits die Nockenerhebung verlustfrei auf das Ventil übertragen und somit in eine Ventilhubbewegung umgewandelt werden. Die Wirkungsweise derartiger hydraulischer
Ventilspielausgleichselemente, die im Kraftfluss einer
Ventilsteuerung, insbesondere einer Brennkraftmaschine, angeordnet sind, wird als bekannt vorausgesetzt.

[0042] Zur Ausbildung eines variablen Ventiltriebs umfasst der Ventiltrieb 1 ferner einen Rollenhebel 20, der an seinem nockenwellenseitigen Ende 21 den beiden zweiten Nocken 4, 5 zugeordnet ist und an seinem anderen Ende am Kipphebel 10 um die Kipphebelachse 2 verschwenkbar angelenkt ist.

[0043] Der Kipphebel 10 ist über einen Gelenkstift 25 drehbar mit dem Rollenhebel 20 verbunden. Für diese Verbindung befindet sich am Kipphebel 10 eine Gelenkstiftaufnahme 14 sowie am Rollenhebel 20 eine Gelenkstiftaufnahme 24. Die zueinander fluchtenden Gelenkstiftaufnahmen 14, 24 sind an einer oberen Seite, d. h. einer dem Zylinderkopf abgewandten Seite, des Kipphebels 10 angeordnet, und zwar an einem mittleren Bereich des Kipphebels 10, welcher die zylindrische Ausnehmung des Kipphebels ausbildet, in der die Kipphebelachse 2 aufgenommen ist.

[0044] Der nockenwellenseitige Hebelarm 11 des Kipphebels 10 führt an seinem Ende eine Druckrolle 13, die dem mittleren Nocken 3 zugeordnet ist, um den Nocken 3 bzw. deren Drehbewegung abzugreifen.

[0045] Der Rollenhebel weist zwei sich zur Nockenwelle / hin erstreckende, parallele Arme 21 auf, die sich jeweils auch - in Längsrichtung der Nockenwelle / gesehen - auf unterschiedlichen Seiten vom nockenwellenseitigen Hebelarm 11 des Kipphebels 10 erstrecken.

[0046] Jeder der beiden Arme 21 führt am Ende ebenfalls eine Druckrolle 23. Jeder der Druckrollen 23 ist einer der beiden zweiten Nocken 4, 5 zugeordnet, um diese abzugreifen.

[0047] Sowohl der Kipphebel 10 als auch der Rollenhebel 20 sind somit zur Kipphebelachse 2 drehbar gelagert und unabhängig voneinander zur Kipphebelachse verschwenkbar - zumindest dann, wenn Kipphebel 10 und Rollenhebel 20 nicht miteinander durch die schaltbare hydraulische Verriegelungseinrichtung verriegelt sind.

[0048] Der Kipphebel 10 und der Rollenhebel 20 sind ferner über zwei beidseitig befestigte Rückstellfedern 6 miteinander verspannt, so dass der Rollenhebel 20 permanent an den Kipphebel 10 gedrückt wird, während die Nockenwelle / sich in einer Grundkreisstellung befindet. Unter einer Grundkreisphase bzw. Nockengrundkreisphase soll dabei insbesondere ein Winkelbereich der Nockeneinheit verstanden werden, in dem Nockenkonturen sämtlicher Teilnocken der Nockeneinheit ein gemeinsames Grundkreisniveau einnehmen.

25

35

40

45

[0049] Diese Rückstellfedern 6 drücken auf die Anlagestelle 17 des Kipphebels 10 (siehe Figur 3) ebenso wie gegen die Anlagestelle 27 des Rollenhebels 20 (siehe Figur 1 oder 2). Durch die gegenseitige Verspannung ist eine Vormontage der gesamten schaltbaren Kipphebelanordnung 10, 20 möglich.

[0050] Der variable Ventiltrieb 1 umfasst ferner eine schaltbare hydraulische Verriegelungseinrichtung bzw. ein hydraulisches Schaltelement 30, durch die bei Zuschaltung der Kipphebel 10 und der Rollenhebel 20 starr miteinander verriegelt werden und beide der Bewegung der zweiten Nocken 4, 5 folgen.

[0051] Im Kipphebel 10 befindet sich hierzu die schaltbare hydraulische Verriegelungseinrichtung 30, deren Aufbau anhand der Figuren 4 und 5 näher erläutert wird. [0052] Die schaltbare hydraulische Verriegelungseinrichtung 30 umfasst einen Führungsbolzen 34, auf den eine Bolzenfeder 33 aufgesteckt ist. Der Führungsbolzen 34 und die Bolzenfeder 33 befinden sich in einer Gleitführungsbohrung 37, die in den nockenwellenseitigen Hebelarm 11 des Kipphebels 10 eingebracht ist. In der Gleitführungsbohrung 37 ist der Führungsbolzen 34 mit einem Schaltbolzen 31 verschraubt. Die Bolzenfeder 34 kommt an einem Federanschlag 32 zur Anlage. Der Schaltbolzen 31 weist außerdem eine Nullpunktanlage 36 auf. In einem Grundzustand (keine Druckbeaufschlagung) wird der Schaltbolzen 31 von der Bolzenfeder 33 an die Nullpunktanlage 36 gedrückt. Hinter dem Schaltbolzen 31 befindet sich eine Druckkammer 35, welche zur Betätigung der Schaltung mit Öl gefüllt wird. Durch den Öldruck in der Druckkammer 35 wird der Schaltbolzen 31 mit dem verschraubten Führungsbolzen 34 herausgedrückt, so dass die Bolzenfeder 33 gestaucht wird. Dabei kommt der Führungsbolzen 34 auf der Anlagefläche 38 zum Anschlag, so dass eine definierte Endlage im ausgefahrenen Zustand der beiden Bolzen 31, 34 gegeben ist.

[0053] In diesem ausgefahrenen Zustand des Schaltbolzens 31 ragt dieser aus dem Kipphebelarm 11 heraus - in Richtung eines benachbarten Arms 21 des Rollenhebels 10 - und greift in eine fluchtend vorgesehene Gleitführungsaufnahme (nicht dargestellt) des Rollenhebels 10 ein. Dadurch verriegelt der Schaltbolzen 31 im ausgefahrenen Zustand den Kipphebel 10 mit dem Rollenhebel. In diesem Zustand sind Kipphebel 10 und Rollenhebel 20 nicht mehr unabhängig voneinander um die Kipphebelachse 2 verschwenkbar, sondern nur noch gemeinsam. In diesem verriegelten Zustand folgen der Kipphebel 10 und der Rollenhebel 20 der Nockenkontur der zweiten Nocken 4, 5, da diese den größeren Hub aufweisen.

[0054] Lässt der Öldruck nach, wird der Schaltbolzen 31 samt Führungsbolzen 34 durch die Federkraft der Bolzenfeder 33 wieder gegen die Nullpunktanlage 36 gedrückt, und der Rollenhebel 20 wird wieder vom Kipphebel 10 entkoppelt.

[0055] Kipphebel 10 und Rollenhebel 20 sind somit bei nicht zugeschalter hydraulischer Verriegelungsrichtung

30 unabhängig voneinander um die Kipphebelachse 2 drehbar gelagert, so dass die zweiten Nocken 4, 5 unwirksam sind, d. h., die zweiten Nocken 4, 5 betätigen zwar den Rollenhebel 20, der aber nur Kippbewegungen ausführt, ohne Einflussnahme auf das Ventil. Dagegen sind bei zugeschalter Verriegelungsrichtung Kipphebel und Rollenhebel drehfest miteinander verbunden, so dass beide nur gemeinsam um die Kipphebelachse 2 verschwenkbar sind.

[0056] Durch wahlweise Beaufschlagung der Druckkammer 35 mit einem hydraulischen Druck kann somit zu einem gewünschten Zeitpunkt, z. B. in Abhängigkeit von Betriebsparametern, von der ersten Nockenkontur des mittleren Nockens 3 auf eine alternative Nockenkontur der zweiten Nocken 4, 5 umgeschaltet werden und umgekehrt, um die Gaswechselventile der Brennkraftmaschine variabel mit unterschiedlichen Öffnungs- und Schließzeitpunkten und/oder mit unterschiedlichen Ventilöffnungshüben zu betreiben.

[0057] Obwohl die Erfindung unter Bezugnahme auf bestimmte Ausführungsbeispiele beschrieben worden ist, ist es für einen Fachmann ersichtlich, dass verschiedene Änderungen ausgeführt werden können und Äquivalente als Ersatz verwendet werden können, ohne den Bereich der Erfindung zu verlassen. Zusätzlich können viele Modifikationen ausgeführt werden, ohne den zugehörigen Bereich zu verlassen. Folglich soll die Erfindung nicht auf die offenbarten Ausführungsbeispiele begrenzt sein, sondern soll alle Ausführungsbeispiele umfassen, die in den Bereich der beigefügten Patentansprüche fallen. Insbesondere beansprucht die Erfindung auch Schutz für den Gegenstand und die Merkmale der Unteransprüche unabhängig von den in Bezug genommenen Ansprüchen.

Bezugszeichenliste

[0058]

1	Ventiltrieb
2	Kipphebelachse
3	Erster Nocken, z. B. mittlerer Nocken
4, 5	Zweite Nocke
6	Rückstellfeder
7	Nockenwelle
10	Kipphebel
11	Nockenwellseitiger Hebelarm
12	Ventilseitiger Hebelarm
13, 23	Druckrolle
14, 24	Gelenkstiftaufnahme
15	Aufnahme
16	Ringsteg
17, 27	Anlegestelle für Rückstellfeder
20	Rollenhebel
21, 22	Hebelarm
23	Anlegestelle für Rückstellfeder
25	Gelenkstift
30	Hydraulische Verriegelungseinrichtung

10

20

25

30

35

40

45

50

55

- 31 Schaltbolzen32 Federanschlag
- 33 Bolzenfeder
- 34 Führungsbolzen
- 35 Druckkammer
- 36 Nullpunktanlage
- 37 Gleitführungsbohrung
- 38 Anlagefläche

Patentansprüche

- Variabler Ventiltrieb (1) für ein Hubventil, insbesondere für ein Ladungswechselventil einer Brennkraftmaschine, das zwischen einer Schließ- und einer Öffnungsstellung mittelbar durch einen Nocken über einen Kipphebel periodisch bewegbar ist, umfassend
 - (a) eine Nockenwelle (7), aufweisend mindestens einen ersten Nocken (3) und mindestens einen in Längsrichtung der Nockenwelle (8) versetzt angeordneten zweiten Nocken (4, 5), wobei der mindestens eine erste Nocken (3) und der mindestens eine zweite Nocken (4, 5) in ihrer Nockenkontur unterschiedlich gestaltetet sind; (b) einen um eine Kipphebelachse (2) verschwenkbar gelagerten Kipphebel (10), der an seinem nockenwellenseitigen Ende (11) über eine Rolle (13) dem mindestens einen ersten Nocken (3) zugeordnet ist und an seinem ventilseitigen Ende (12) in Wirkverbindung mit mindestens einem Hubventil steht;
 - (c) einen Rollenhebel (20), der an seinem nockenwellenseitigen Ende (21) dem mindestens einen zweiten Nocken (4, 5) über mindestens eine Rolle (23) zugeordnet ist und an seinem anderen Ende am Kipphebel (10) um die Kipphebelachse (2) verschwenkbar angelenkt ist, (d) eine schaltbare hydraulische Verriegelungseinrichtung (30), durch die der Kipphebel (10) und der Rollenhebel (20) wahlweise (d1) starr miteinander verriegelt werden können, wobei beide der Bewegung des mindestens einen zweiten Nockens (4, 5) folgen, oder (d2) voneinander entriegelt werden können, wobei beide unabhängig voneinander den jeweilig
- 2. Variabler Ventiltrieb (1) nach Anspruch 1, dadurch gekennzeichnet, dass

zugeordneten Nocken (3, 4, 5) folgen.

(a) beidseitig von dem ersten Nocken (3) je ein zweiter Nocken (4, 5) vorgesehen ist und der Rollenhebel (20) sich beidseitig vom nockenwellenseitigen Ende (11) des Kipphebels (10) erstreckt und die Nockenkontur der beiden zweiten Nocken (4, 5) abgreift oder

- (b) beidseitig von dem zweiten Nocken (4, 5) je ein erster Nocken (3) vorgesehen ist und das nockenwellenseitige Ende des Kipphebels (10) sich beidseitig vom Rollenhebel (20) erstreckt und die Nockenkontur der beiden ersten Nocken (3) abgreift.
- Variabler Ventiltrieb (1) nach Anspruch 1 oder 2, dadurch gekennzeichnet,
 - (a) **dass** der Rollenhebel (20) mit dem Kipphebel (10) über ein Scharnier (14, 24, 25) verbunden ist; und/oder
 - (b) dass der Kipphebel (10) und der Rollenhebel (20) jeweils eine Gelenkstiftaufnahme (14, 24) aufweisen, die zueinander fluchten und einen eingesetzten Gelenkstift (25) aufweisen.
- 4. Variabler Ventiltrieb (1) nach einem der vorhergehenden Ansprüche, dadurch gekennzeichnet, dass der Kipphebel (10) und der Rollenhebel (20) über mindestens eine Rückstellfeder (6) miteinander verspannt sind, derart, dass die Rollen (13; 23) von Kipphebel (10) und Rollenhebel (20) in einer Grundkreisstellung zueinander fluchten.
- 5. Variabler Ventiltrieb (1) nach Anspruch 4, dadurch gekennzeichnet, dass zwei derartige Rückstellfedern (6) vorgesehen sind, die - in Längsrichtung der Kipphebelachse (2) gesehen - auf unterschiedlichen Seiten vom Kipphebel (10) angeordnet sind.
- 6. Variabler Ventiltrieb (1) nach einem der vorhergehenden Ansprüche, dadurch gekennzeichnet, dass die schaltbare hydraulische Verriegelungseinrichtung (30) einen hydraulisch betätigbaren Schaltbolzen (31) umfasst, der durch Beaufschlagung mit einem vorbestimmten hydraulischen Druck von einer ersten Stellung in eine zweite Stellung bringbar ist, wobei der Schaltbolzen (31) in der ersten Stellung eine Relativbewegung des Kipphebels (10) und des Rollenhebels (20) zueinander zulässt und in der zweiten Stellung eine Relativbewegung des Kipphebels (10) und des Rollenhebels (20) um die Kipphebelachse (2) verhindert.
- 7. Variabler Ventiltrieb nach Anspruch 6, dadurch gekennzeichnet, dass im Kipphebel (10) in einer Gleitführungsbohrung (37) ein Führungsbolzen (34), eine auf den Führungsbolzen (34) gesteckte Bolzenfeder (33) und der Schaltbolzen (31), der mit dem Führungsbolzen (34) verschraubt ist, angeordnet sind und der Schaltbolzen (31) über eine zur Betätigung der Schaltung mit Öl befüllbare Druckkammer (18) mit einem vorbestimmten Öldruck beaufschlagbar ist, wobei die Verriegelungsrichtung (30) so ausgeführt ist, dass der Schaltbolzen (31) in einem nicht mit dem vorbestimmten Druck beaufschlagten Zu-

stand durch die als Rückstellfeder wirkende Bolzenfeder (33) und den Führungsbolzen (34)

(a) in der ersten Stellung gehalten wird und dass der Schaltbolzen (31) in einem mit dem vorbestimmten Druck beaufschlagten Zustand in die zweite Stellung gedrückt wird, in der der Schaltbolzen (31) aus dem Kipphebel (10) in Richtung der Rollenhebels (20) herausragt und in eine fluchtende Gleitführungsaufnahme des Rollenhebels (20) einfährt, oder

(b) in der zweiten Stellung gehalten wird und dass der Schaltbolzen (31) in einem mit dem vorbestimmten Druck beaufschlagten Zustand in die erste Stellung gedrückt wird, in der der Kipphebel (10) einfährt, sodass er die fluchtende Gleitführungsaufnahme des Rollenhebels (20) freigibt.

- 8. Variabler Ventiltrieb nach einem der vorhergehenden Ansprüche, dadurch gekennzeichnet, dass die Nockenkontur des mindestens einen ersten Nockens (3) im Vergleich zu der Nockenkontur des mindestens einen zweiten Nockens (4, 5) eine unterschiedliche Nockenerhebung und/oder eine unterschiedliche Phasenlage aufweist.
- 9. Variabler Ventiltrieb nach einem der vorhergehenden Ansprüche, dadurch gekennzeichnet, dass der Kipphebel (10) an seinem ventilseitigen Ende (12) eine Aufnahme (15) aufweist, in der ein hydraulisches Ventilspielausgleichselement oder eine Schraube mit Elefantenfuß aufgenommen ist.
- 10. Variabler Ventiltrieb nach einem der vorhergehenden Ansprüche, gekennzeichnet durch eine Lagerung des Kipphebel (10), aufweisend einen Kipphebellagerbock, an dem die Kipphebelachse angeordnet ist, auf die der Kipphebel mit einer zugeordneten Bohrung schwenkbar aufgesteckt und mittels einer axialen Lagesicherung gehalten ist, wobei die axiale Lagesicherung eine Führungsverbindung als Eingriffselement-Gegenelement-Verbindung zwischen dem Lagerbock und dem Kipphebel ist, bei der ein quer zur Achsrichtung ausgerichtetes Eingriffselement (16) in ein zugeordnetes Gegenelement mit axialer Flankenabstützung schwenkbeweglich eingreift.
- **11.** Kraftfahrzeug, insbesondere Nutzfahrzeug, mit einem Ventiltrieb (1), nach einem der vorhergehenden Ansprüche.

10

15

20

25

35

40

45

FIG. 1

<u>1</u>

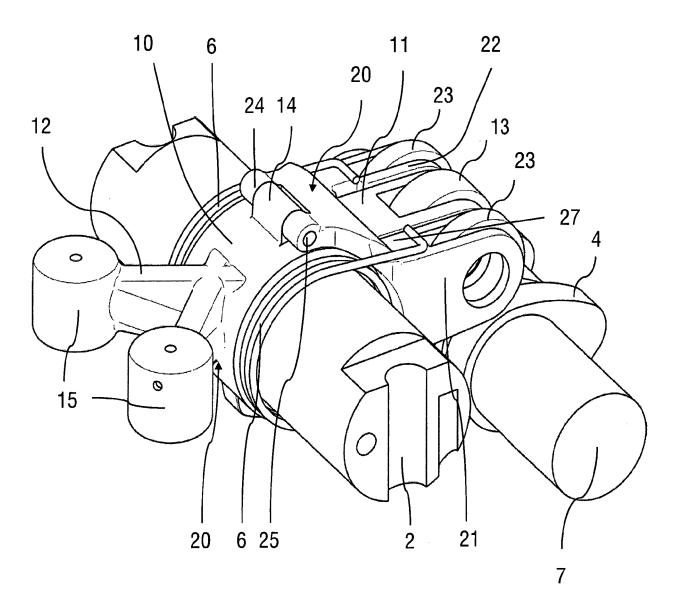


FIG. 2 1

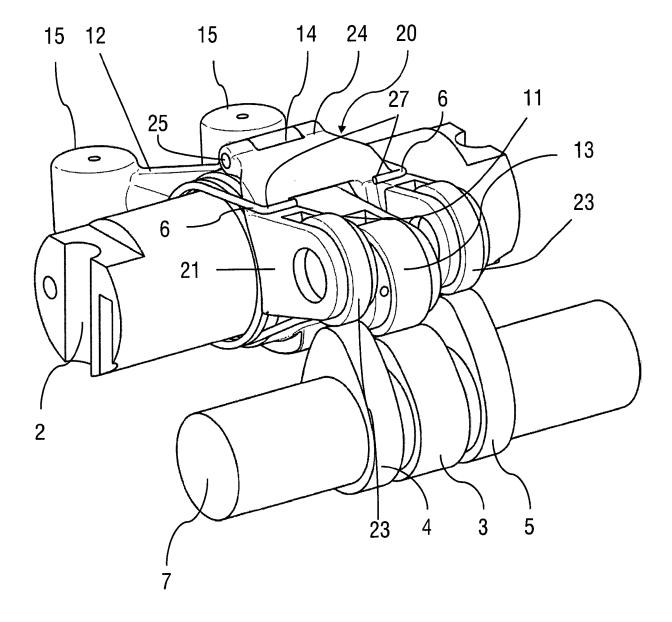
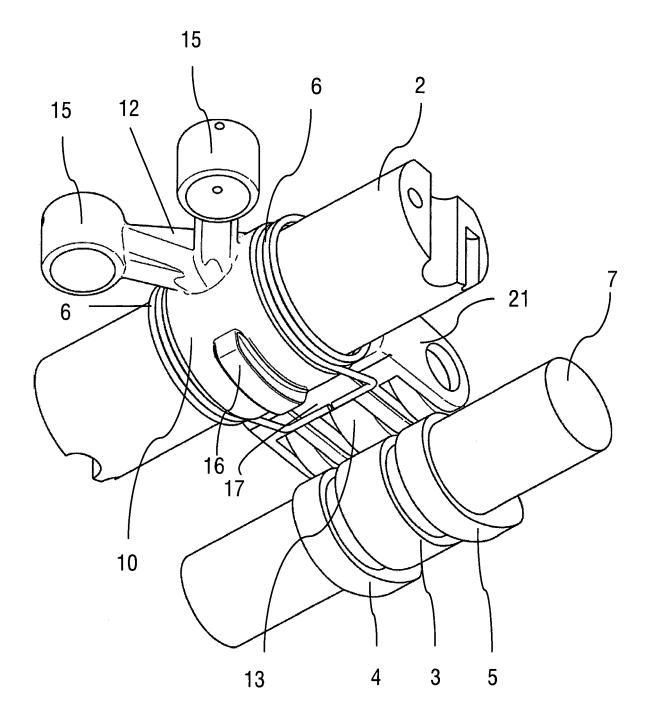


FIG. 3 <u>1</u>



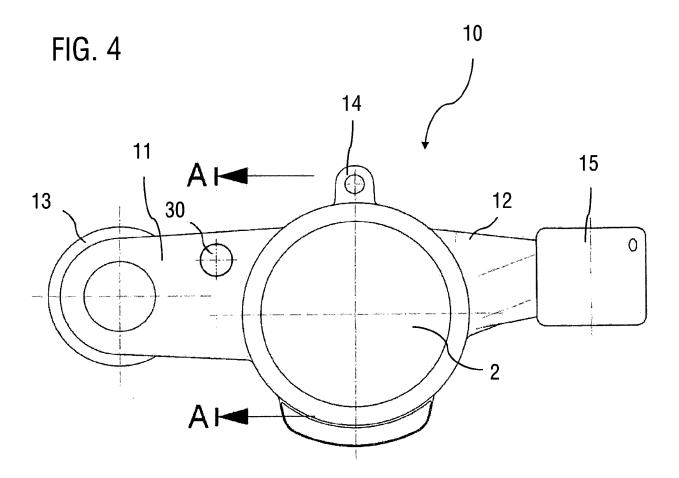
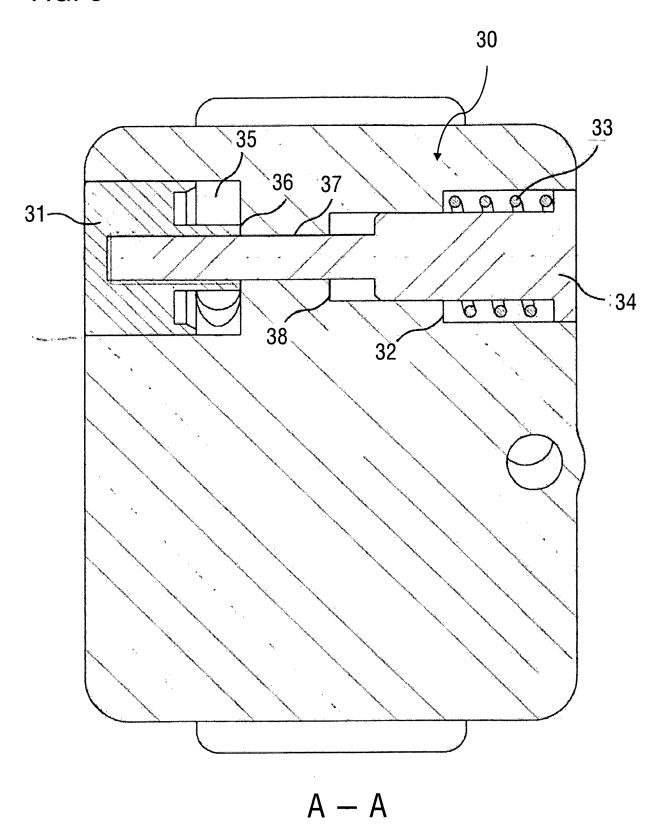


FIG. 5





EUROPÄISCHER RECHERCHENBERICHT

Nummer der Anmeldung EP 16 00 2314

		EINSCHLÄGIGE				
	Kategorie	Kennzeichnung des Dokum der maßgebliche	ents mit Angabe, soweit erforderlich, n Teile	Betrifft Anspruch	KLASSIFIKATION DER ANMELDUNG (IPC)	
10	Χ Υ	DE 44 12 851 A1 (SC [DE]) 11. Mai 1995 * das ganze Dokumen		1,6-11 2-5	INV. F01L13/00 F01L1/18	
15	X	WO 2004/033862 A1 ([JP]; HASEBE TETSUY, SHIGETAKA [JP]; S) 22. April 2004 (200 * das ganze Dokumen	HONDA MOTOR CO LTD A [JP]; KURODA 4-04-22)	1,6-11	F01L1/26	
20	Y	DE 36 13 945 A1 (MA 30. Oktober 1986 (1 * das ganze Dokumen	986-10-30)	2		
25	Y	US 5 080 054 A (NAK 14. Januar 1992 (19 * das ganze Dokumen	92-01-14)	3		
	Y	US 7 311 073 B1 (KI 25. Dezember 2007 (* das ganze Dokumen	TO THE SUNG [KR] ET AL) 2007-12-25) t *	4,5	RECHERCHIERTE SACHGEBIETE (IPC)	
30					F01L	
35						
40						
45						
1	Der vo	orliegende Recherchenbericht wur	Prüfer			
50 g		Recherchenort Den Haag	Abschlußdatum der Recherche 25. Januar 2017	Abschlußdatum der Recherche 25. Januar 2017 Kli		
2 (P040	K	ATEGORIE DER GENANNTEN DOKU	MENTE T : der Erfindung zu	T : der Erfindung zugrunde liegende ⁻		
55 EPO FORM 1503 03.82 (P04000)	Y : von ande A : tech O : nich	besonderer Bedeutung allein betrachtt besonderer Bedeutung in Verbindung eren Veröffentlichung derselben Katego nologischer Hintergrund ntschriftliche Offenbarung schenliteratur	sh erst am oder tlicht worden ist kument Dokument , übereinstimmendes			

ANHANG ZUM EUROPÄISCHEN RECHERCHENBERICHT ÜBER DIE EUROPÄISCHE PATENTANMELDUNG NR.

EP 16 00 2314

In diesem Anhang sind die Mitglieder der Patentfamilien der im obengenannten europäischen Recherchenbericht angeführten Patentdokumente angegeben.

Patentdokumente angegeben.
Die Angaben über die Familienmitglieder entsprechen dem Stand der Datei des Europäischen Patentamts am Diese Angaben dienen nur zur Unterrichtung und erfolgen ohne Gewähr.

25-01-2017

	Recherchenbericht hrtes Patentdokumer	nt	Datum der Veröffentlichung		Mitglied(er) der Patentfamilie		Datum der Veröffentlichung
DE	DE 4412851		11-05-1995	KEINE			
WO	2004033862	A1	22-04-2004	CA CN EP JP US WO	2501817 1688798 1549834 4137584 2004132292 2005284438 2004033862	A A1 B2 A A1	22-04-2004 26-10-2005 06-07-2005 20-08-2008 30-04-2004 29-12-2005 22-04-2004
DE	3613945	A1	30-10-1986	DE US	3613945 4726332		30-10-1986 23-02-1988
US	5080054	Α	14-01-1992	JP US	H03258904 5080054		19-11-1991 14-01-1992
US	7311073	B1	25-12-2007	CN DE KR US	101182807 102006062080 20080044529 7311073	A1 A	21-05-2008 21-05-2008 21-05-2008 25-12-2007

Für nähere Einzelheiten zu diesem Anhang : siehe Amtsblatt des Europäischen Patentamts, Nr.12/82

EP 3 170 997 A1

IN DER BESCHREIBUNG AUFGEFÜHRTE DOKUMENTE

Diese Liste der vom Anmelder aufgeführten Dokumente wurde ausschließlich zur Information des Lesers aufgenommen und ist nicht Bestandteil des europäischen Patentdokumentes. Sie wurde mit größter Sorgfalt zusammengestellt; das EPA übernimmt jedoch keinerlei Haftung für etwaige Fehler oder Auslassungen.

In der Beschreibung aufgeführte Patentdokumente

- DE 4230877 A1 [0003]
- DE 19519048 A1 [0004]

- DE 19520117 C2 [0005]
- DE 4142197 A1 **[0007]**