(1) Veröffentlichungsnummer:

0 151 798

**A1** 

(12)

## EUROPÄISCHE PATENTANMELDUNG

(21) Anmeldenummer: 84116245.6

(51) Int. Ci.4: F 04 C 2/18

(22) Anmeldetag: 22.12.84

(30) Priorität: 11.02.84 DE 3404959

(43) Veröffentlichungstag der Anmeldung: 21.08.85 Patentblatt 85/34

84 Benannte Vertragsstaaten: DE FR GB IT 71) Anmelder: ROBERT BOSCH GMBH

Postfach 50 D-7000 Stuttgart 1(DE)

72) Erfinder: Rustige, Hayno, Dipl.-Ing.

Ziegelstrasse 21 D-7163 Oberrot(DE)

(54) Zahnradmaschine (Pumpe oder Motor).

(57) Die Zahnradmaschine hat zwei im Außeneingriff kämmende Zahnräder (14, 15), die in axialbeweglichen Lagerkörpern (18 bis 21) gelagert sind. An den den Zahnradseitenflächen entgegengerichteten Seiten der Lagerbörper sind Druckfelder (31, 32) ausgebildet, welche die Lagerkörper in dichtende Berührung mit den Zahnradseitenflächen bringen. Dies ist wichtig, da hierdurch die Leckverluste gering gehalten werden. Es besteht jedoch die Gefahr, daß die Lagerkörper zu stark angedrückt werden, so daß Verschleiß an den Zahnrädern und den Lagerkörpern entsteht, oder daß in der Ausbildung als Zahnradmotor Anlaufschwierigkeiten entstehen, Um dies zu vermeiden, sind an den den Druckfeldern 🖈 (31, 32) entgegengesetzten Seiten der Lagerkörper (18 bis 21) Ausnehmungen (40, 41; 43, 44) ausgebildet, die mit Hochdruck beaufschlagt sind und in denen abenfalls Druckfelder aufgebaut werden, die den obengenannten entgegenwirken. Damit erreicht man erstens, daß die Andrückkräfte an die Zahnradseiten-flächen durch die Lagerkörper nicht zu groß werden, zweitens wird die Andrückwirkung der Lagerkörper viskositätsunabhängig, so daß sich diese nicht von den Zahnrädern abheben können, was bei dünnen Ölen bzw, hohen Temperaturen vorkommen kann. Hierdurch wird die Funktionsfähigkeit der Zahnradmaschine wesentlich verbes-

151 798 A1

R. 19207

ROBERT BOSCH GMBH, 7000 Stuttgart 1

## Zahnradmaschine (Pumpe oder Motor)

Stand der Technik

Die Erfindung geht aus von einer Zahnradmaschine nach der Gattung des Hauptanspruchs. Bei derartigen Maschinen kann sich die Schwierigkeit ergeben, daß die Dichtkörper zu stark an die Zahnradseitenflächen angepreßt werden, was zu starkem Verschleiß führt bzw. bei Zahnradmotoren zu schlechtem Anlaufverhalten. Andererseits kann es passieren, daß bei hohen Temperaturen des Druckmittels und daraus resulierender Viskositätsverminderung die Dichtkörper sich von den Zahnradseitenflächen abheben, was zu starken Wirkungsgradverlusten führt.

Vorteile der Erfindung

Die erfindungsgemäße Zahnradmaschine mit den kennzeichnenden Merkmalen des Hauptanspruchs hat demgegenüber den
Vorteil, daß die Dichtkörper stets an den Zahnradseitenflächen anliegen, wodurch die Betriebssicherheit der
Zahnradmaschine auch bei stark viskositätsabhängigen

. . .

Druckmitteln erhalten bleibt.

Durch die in den Unteransprüchen aufgeführten Maßnahmen sind vorteilhafte Weiterbildungen und Verbesserungen, der im Hauptanspruch angegebenen Merkmale möglich.

#### Zeichnung

Ein Ausführungsbeispiel der Erfindung ist in der Zeichnung dargestellt und in der nachfolgenden Beschreibung
näher erläutert. Es zeigen Figur 1 einen Längsschnitt
durch eine Zahnradpumpe, Figur 2 einen Schnitt längs II-II
nach Figur 1, Figur 3 einen Schnitt längs III-III nach
Figur 1, Figuren 4 und 5 zwei Ansichten von erfindungsgemäßen Dichtkörpern, Figur 6 ein dritter Dichtkörper.

#### Beschreibung des Ausführungsbeispiels

Die Zahnradmaschine hat ein Gehäuse 10, das eine durchgehende Gehäuseausnehmung 11 mit etwa achtförmigem Querschnitt hat, die beidseits von Deckeln 12, 13 verschlossen
ist. Diese sind mit dem Gehäuse mit Hilfe von nicht dargestellten Schrauben verschraubt. In der Gehäuseausnehmung sind zwei im Außeneingriff kämmende Zahnräder 14,
15 angeordnet. Die Wellen 16, 17 der Zahnräder sind in
Bohrungen von vorzugsweise aus Aluminium bestehenden
Buchsen 18 bis 21 gelagert, die zugleich Dichtkörper
für die Zahnradseitenflächen sind. Die Buchsen 18, 19
sind dem Zahnrad 14, die Buchsen 20, 21 dem Zahnrad 15
zugeordnet. Die den Zahnrädern abgewandten Stirnflächen
der Buchsen sind mit den beiden Gehäuseendflächen bündig.
Im Deckel 13 befindet sich eine durchgehende Bohrung 22,
durch welche ein Antriebsschaft 23 des Zahnrads 15 nach

außen dringt. In der Bohrung 22 ist ein Dichtring 24 zum Abdichten des Antriebsschafts 23 nach außen angeordnet.

Die Buchsen 18 bis 21 sind der Form der Gehäuseausnehmung 11 angepaßt, d.h. sie sind zylindrisch ausgebildet und haben jeweils eine Abflachung, mit welcher sie aneinander stoßen. In die Gehäuseausnehmung 11 dringt in Höhe der Zahnräder 14, 15 eine von der Gehäuseaußenfläche ausgehende Einlaßbohrung 25 ein. In derselben Achsrichtung und ebenfalls in Höhe der Zahnräder geht von der Gehäuseausnehmung 11 eine Auslaßbohrung 26 aus, die zur Gehäuseaußenfläche geführt ist. In den den Zahnrädern abgewandten Stirnflächen der Buchsen 18 bis 21 sind Ausnehmungen 27, 28 ausgebildet, die an jeweils zwei nebeneinanderliegenden Buchsen einen zusammenhängenden Verlauf haben. In der Ausnehmung 27 ist eine Dichtung 29 angeordnet, in der Ausnehmung 28 eine Dichtung 30. Beide Dichtungen haben etwa die Form einer Drei, wobei die bogenförmigen Teile in geringem Abstand die Wellen umgeben.

Die Dichtungen 29, 30 bestehen aus einem gummielastischen Werkstoff. Da in heutigen Hochleistungsmaschinen Drücke bis zu 300 bar und mehr auftreten, besteht die Gefahr, daß derartige Dichtungen durch die hohen Drücke zerstört werden. Deshalb werden die Dichtungen mit Stützelementen kombiniert. Die Dichtungen samt Stützelement werden in die Nuten 27, 28 an den Lagerkörpern eingesetzt.

Durch die Dichtungen 29, 30 werden auf jeder der den Zahnrädern abgewandten Seite der Buchsen 18 bis 21 je zwei Druckfelder voneinander abgeteilt. Diese sind auf der Seite, an der die Dichtung 29 liegt, mit 31 und 32 bezeichnet. Das Druckfeld 31 ist über eine dreieckförmige Gehäuseausnehmung 33 mit hohem Druck beaufschlagt - es bildet das Hochdruckfeld, während das Druckfeld 32 durch eine dreieckförmige Gehäuseausnehmung 34 mit der Niederdruckseite in Verbindung steht - d.h. das Druckfeld 32 ist das Niederdruckfeld. Durch diese Druckfelder werden die Buchsen in dichtende Berührung mit den Zahnradseitenflächen gebracht. Damit die Andrückkräfte nicht zu groß werden, sind an der entgegengesetzten Seite der Buchsen Maßnahmen getroffen, die den Figuren 3 bis 6 näher dargestellt sind.

Nach dem Ausführungsbeispiel der Figuren 1 bis 3 - siehe hierzu insbesondere Figur 3 - sind an den den Zahnradseitenflächen zugewandten Seiten jeder Buchse bogenförmige Ausnehmungen 40, 41 ausgebildet - dargestellt sind hier nur die Buchsen 19, 21. Die bogenförmigen Ausnehmungen 40, 41, die etwa in der Mitte der Seitenflächen verlaufen, erstrecken sich etwa in einem Winkelbereich - ausgehend von der Hochdruckseite 33 - von etwa 220°. Dieses Ausführungsbeispiel bezieht sich auf eine Zahnradpumpe für nur eine Drehrichtung. In den Ausnehmungen 40, 41 wird ein Innendruckfeld ausgebildet, das den oben beschriebenen Druckfeldern 31, 32 entgegenwirkt und mit dem man erreicht, daß die Andrückkraft der Buchsen an die Zahnradseitenflächen nicht zu groß wird. Der Druck in diesem Innendruckfeld ist viskositätsunabhängig, d.h. insbesondere von der Temperatur des Druckmittels, wodurch auf jeden Fall erreicht wird, daß sich die Buchsen nicht von den Zahnradseitenflächen abheben können.

Das Ausführungsbeispiel nach Figur 4 eignet sich für einen reversierbaren Zahnradmotor. Die Buchsen 19', 21 haben diesmal anders gestaltete Ausnehmungen, die mit 43, 44 bezeichnet sind und ebenfalls wieder Bogenform aufweisen. Diese Ausnehmungen stehen weder mit der Hochdruck- noch mit der Niederdruckseite in Verbindung und erstrecken sich symmetrisch zu einer die beiden Buchsen verbindenden gedachten Geraden G und über einen Winkel von etwa 120°. Der Druck in der Ausnehmung 43, 44 gelangt dorthin über die Zahnkammern, die sich hier entlang bewegen und über einen Spalt zwischen den Buchsen und der Gehäuseausnehmung 11.

Beim Ausführungsbeispiel nach Figur 5 ist nur eine Buchse dargestellt und mit 19" bezeichnet, da die andere Buchse genauso ausgebildet ist. Es sind drei Ausnehmungen 46, 47, 48 zu erkennen, die nunmehr aber vom Rand der Buchse ausgehen. Die Ausnehmung 46 erstreckt sich wiederum symmetrisch zu der gedachten, die beiden Buchsen verbindenden Geraden G, während die Ausnehmungen 47, 48 von der Flachseite der Buchse ausgehen und mit der Hochdruckbzw. Niederdruckseite in Verbindung stehen. Eine solche Buchse eignet sich wieder für einen reversierbaren und rücklaufbelastbaren Zahnradmotor.

Beim Ausführungsbeispiel nach Figur 6 ist wiederum nur eine Buchse 19''' angestellt. Sie weist zwei Druckfelder 50, 51 auf, die nun auch wieder bis zur Außenseite der Buchse reichen. Die Ausnehmung 50 geht von der Hochdruckseite 33 aus und erstreckt sich über etwa 270°. Die Ausnehmung 51 geht von der Niederdruckseite 34 aus und erstreckt sich nur über einen Winkel von knapp 90°. Solche Buchsen eignen sich nur für einen sich in einer Richtung drehenden, rücklaufbelastbaren Zahnradmotor.

. . .

# R. 1.9 2 2 0 7

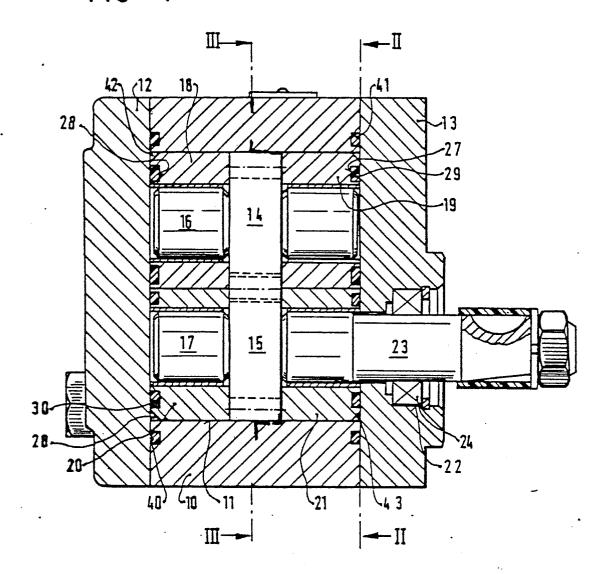
ROBERT BOSCH GMBH, 7000 Stuttgart 1

#### Ansprüche

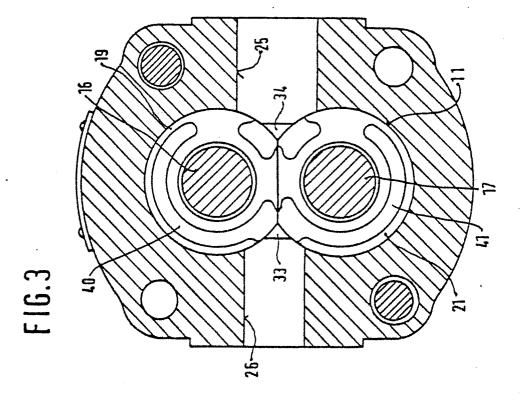
- 1. Zahnradmaschine (Pumpe oder Motor) mit im Außeneingriff kämmenden Zahnrädern, an deren Seitenflächen Dichtkörper (18 bis 21) anliegen, z. B. Dichtplatten, Lagerkörper, Lagerbuchsen oder ähnliche, die durch an ihren den Zahnrädern entgegengesetzt liegenden Seiten ausgebildete Druckfelder (31, 32) in dichtender Berührung mit den Zahnradseitenflächen gehalten werden, dadurch gekennzeichnet, daß an den den Zahnradseitenflächen zugewandten Seiten der Dichtkörper etwa bogenförmige, flache Ausnehmungen (40, 41; 43, 44; 46 bis 48; 50, 51) ausgebildet sind, die einen wesentlichen Teil dieser Seiten einnehmen und mit unter Hochdruck stehendem Druckmittel beaufschlagt sind.
- 2. Zahnradmaschine nach Anspruch J, dadurch gekennzeichnet, daß die Fläche der Ausnehmungen etwas kleiner ist
  als die der Druckfelder (31, 32) auf der entgegengesetzten
  Seite der Dichtkörper.
- 3. Zahnradmaschine nach Anspruch 1 und/oder 2, dadurch gekennzeichnet, daß die Ausnehmungen zur Hochdruckseite hin offen sind,

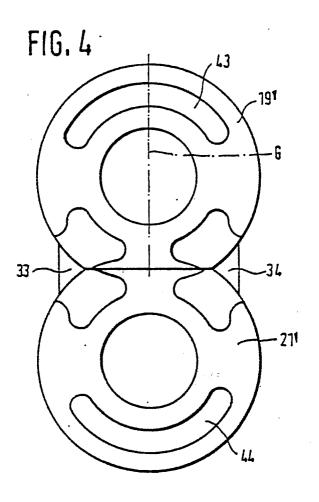
- 4. Zahnradmaschine nach einem der Ansprüche J bis 2, dadurch gekennzeichnet, daß die Ausnehmungen (43, 44) in sich geschlossen sind.
- 5. Zahnradmaschine nach einem der Ansprüche 1 bis 3, dadurch gekennzeichnet, daß die Ausnehmungen (46 bis 48; 50, 51) bis zum Rand der Dichtkörper reichen.

FIG 1



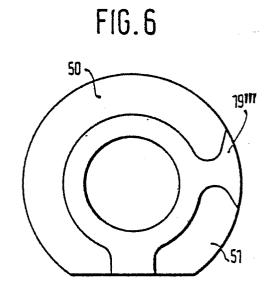
F 16. 2





7911

FIG. 5





### **EUROPÄISCHER RECHERCHENBERICHT**

ΕP 84 11 6245

	EINSCHLÄ	GIGE DOKUMEN	TE		
Kategorie	Kennzeichnung des Dokuments mit Angabe, soweit erforderlich, der maßgeblichen Teile		orderlich,	Betrifft Anspruch	KLASSIFIKATION DER ANMELDUNG (Int. CI. 4)
х	GB-A- 880 539 CY.) * Seite 1, Zeile Zeile 115 - 3 Abbildungen 1, 2	en 12-13; Sei Seite 3, Zeil	te 2,	1,3,4,	F 04 C .2/18
х	GB-A-2 044 856 SHEARING INC.) * Insgesamt *	(COMMERCIAL		1,2,3,	
х	US-A-4 239 468 * Spalte 1, Z 27-52; Spalte Abbildungen 1,2	eilen 6-11; 2 2, Zeilen		1,4	
A	GB-A-2 033 478 * Anspruch 1; 3, 4, 6 *		1, 2,	1	RECHERCHIERTE SACHGEBIETE (Int. Cl.4)
Α	US-A-3 251 309 * Spalte 1, Ze 3, Zeilen 63-73 19-31; Abbildun	ilen 11-20; ; ; Spalte 4, ;		3	F 04 C
A	GB-A-2 068 465 (COMMERCIAL SHEARING)				
Der	vorliegende Recherchenbericht wu	rde für alle Patentansprüch	e erstellt.		
Recherchenort Abschlußdatum der Recherche DEN HAAG 14-05-1985			Recherche 1985	. WALVO	Prüfer
X : vo Y : vo an	ATEGORIE DER GENANNTEN D n besonderer Bedeutung allein i n besonderer Bedeutung in Verl deren Veröffentlichung derselbe chnologischer Hintergrund chtschriftliche Offenbarung	betrachtet bindung mit einer	nach der D: in der Ar	m Anmeldeda nmeldung ang	ent, das jedoch erst am oder tum veröffentlicht worden ist geführtes Dokument ' angeführtes Dokument

EPA Form 1503 03 82

P: Zwischenliteratur
 Control of the contro

&: Mitglied der gleichen Patentfamilie, übereinstimmendes Dokument