

(19) 日本国特許庁(JP)

(12) 公開特許公報(A)

(11) 特許出願公開番号

特開2017-190811

(P2017-190811A)

(43) 公開日 平成29年10月19日(2017.10.19)

(51) Int.Cl.	F 1	テーマコード (参考)
<b>F 1 6 C 33/78 (2006.01)</b>	F 1 6 C 33/78 C	3 J 0 1 6
<b>F 1 6 C 19/38 (2006.01)</b>	F 1 6 C 33/78 D	3 J 7 0 1
	F 1 6 C 19/38	
	F 1 6 C 33/78 E	

審査請求 未請求 請求項の数 6 O L (全 14 頁)

(21) 出願番号 特願2016-79632 (P2016-79632)  
 (22) 出願日 平成28年4月12日 (2016.4.12)

(71) 出願人 000102692  
 N T N株式会社  
 大阪府大阪市西区京町堀 1 丁目 3 番 1 7 号  
 (74) 代理人 100130513  
 弁理士 鎌田 直也  
 (74) 代理人 100074206  
 弁理士 鎌田 文二  
 (74) 代理人 100130177  
 弁理士 中谷 弥一郎  
 (74) 代理人 100112575  
 弁理士 田川 孝由  
 (74) 代理人 100167380  
 弁理士 清水 隆  
 (74) 代理人 100187827  
 弁理士 赤塚 雅則

最終頁に続く

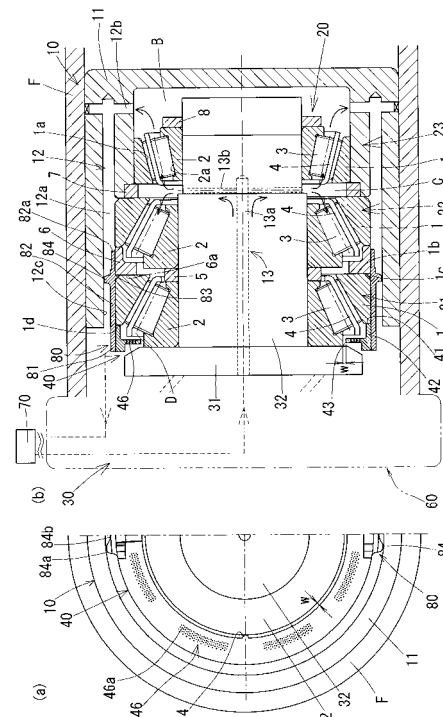
(54) 【発明の名称】 転がり軸受ユニット

## (57) 【要約】

【課題】 シールリングの内径側端部と内輪の外周面との半径方向への最後すきまの寸法を、より適切に管理できるようにする。

【解決手段】 外輪 1 と内輪 2 との間の軸受空間に配置される転動体 3 と、軸受空間の側方開口を覆う繊維強化樹脂製の円環状のシール部材 4 0 と、シール部材 4 0 の内径側端部に設けられ内輪 2 の外径面に摺接する凸部 4 4 とを備える転がり軸受とした。凸部 4 4 は軸受中心を挟んで対称に配置される。また、シール部材 4 0 は周方向に沿って分割された複数の分割シール部材 4 0 ' が連結片 8 0 によって接続されて円環状の連結体となっており、凸部 4 4 を、周方向に隣り合う連結片 8 0 間の中間地点に備えている。

【選択図】 図 1



**【特許請求の範囲】****【請求項 1】**

外輪及び内輪と、  
前記外輪と前記内輪との間の軸受空間に配置される転動体と、  
前記外輪又は前記外輪に固定された部材に取り付けられて前記軸受空間の側方開口を覆う円環状のシール部材と、  
前記シール部材の内径側端部に設けられ前記内輪の外径面に摺接する凸部と、  
を備える転がり軸受ユニット。

**【請求項 2】**

前記凸部は軸受中心を挟んで対称に配置される  
請求項 1 に記載の転がり軸受ユニット。

10

**【請求項 3】**

前記シール部材は周方向に沿って分割された複数の分割シール部材が連結片によって接続されて円環状の連結体となっており、  
前記凸部を、周方向に隣り合う前記連結片間を等分方位に分割する地点に備える  
請求項 1 又は 2 に記載の転がり軸受ユニット。

**【請求項 4】**

前記シール部材は繊維強化樹脂製である  
請求項 1 ～ 3 のいずれか一つに記載の転がり軸受ユニット。

**【請求項 5】**

前記シール部材は、前記外輪の端面に当接する円筒部と、前記円筒部の筒軸方向一端部から内径側に向かって立ち上がる壁部とを備え、  
前記円筒部に前記外輪の内径面に係合してシールリングの半径方向への移動を拘束する外輪係止凸部を備える  
請求項 1 ～ 4 のいずれか一つに記載の転がり軸受ユニット。

20

**【請求項 6】**

前記外輪はハウジング内に固定され、  
前記シール部材は、前記外輪の端面に当接する円筒部と、前記円筒部の筒軸方向一端部から内径側に向かって立ち上がる壁部とを備え、  
前記円筒部に前記ハウジングの内径面に当接してシールリングの半径方向への移動を拘束するハウジング当接部を備える  
請求項 1 ～ 5 のいずれか一つに記載の転がり軸受ユニット。

30

**【発明の詳細な説明】****【技術分野】****【0001】**

この発明は、オイル潤滑される転がり軸受に関し、特に、潤滑用のオイルに含まれる異物の捕捉する機能を備えた転がり軸受ユニットに関するものである。

**【背景技術】****【0002】**

輸送機器や産業機械、その他各種機器の可動部には、転がり軸受が組み込まれている。このような機器の中には、油潤滑される転がり軸受以外に潤滑が必要な作動機構部を有し、その作動機構部と転がり軸受とが、共通のオイルで潤滑される構造となっているものがある。作動機構部としては、例えば、ギヤ同士の噛み合い部分や部材同士の摺接部分等が挙げられる。

40

**【0003】**

例えば、オイルポンプ等は、機器の内部に転がり軸受と作動機構部とを有している。また、特に、オイルポンプは、その転がり軸受と作動機構部とを備えた機器の外部にある他の作動機構部に向かって、内部の潤滑油を送り出す機能を備えている。

**【0004】**

ところで、転がり軸受の軸受空間からは、摩耗粉（鉄粉等）等の異物が発生することが

50

ある。この異物が、潤滑油の循環経路の途中にある作動機構部に侵入すると、異物の噛み込みによって、機器の耐久性を低下させる場合がある。また、場合によっては、機器の動作不良・故障・破損に繋がることもある。

【 0 0 0 5 】

そこで、例えば、特許文献 1 には、鉄粉等からなる異物が循環経路内に流通する潤滑油に混入した場合に、その異物をセンサが備える磁石に吸着させ、吸着した異物が堆積していくことにより金属製のケーシングと磁石とが電氣的に導通した場合に、警報を発信する潤滑油の鉄粉汚濁検知方法が開示されている（例えば、特許文献 1 参照）。

【 0 0 0 6 】

また、特許文献 2 には、転がり軸受の内外輪間に位置する軸受空間の端部を閉じるシーリングに、異物を捕捉するフィルタを設けた技術が開示されている。

10

【 先行技術文献 】

【 特許文献 】

【 0 0 0 7 】

【 特許文献 1 】 特開平 7 - 2 8 0 1 8 0 号公報

【 特許文献 2 】 特開 2 0 1 2 - 1 0 2 7 6 7 号公報

【 発明の概要 】

【 発明が解決しようとする課題 】

【 0 0 0 8 】

上記のように、転がり軸受から発生する摩耗粉（鉄粉等）等の異物が、潤滑油の循環経路の途中にある作動機構部に侵入することは好ましくない。特に、オイルポンプ用の転がり軸受ユニットにおいて、軸受から発生する大きな剥離片は、そのオイルポンプ自身の作動機構部や、そのオイルポンプによって送り出される潤滑油の循環経路内にある他の作動機構部の部品に対して、動作不良・故障・破損の原因となる。このため、特許文献 2 に示すような、フィルタ付きの円環状のシール部材を設置することで、転がり軸受内から作動機構部への異物の流出防止が必要となる。

20

【 0 0 0 9 】

ところで、シール部材を外輪側に固定した場合、そのシール部材の内径側端部は、内輪の外径面に摺接するか、あるいは、わずかな隙間を介して対向する。このシール部材の内径側端部と内輪の外径面との半径方向への隙間を「最後すきま」と称している。

30

【 0 0 1 0 】

最後すきまは、転がり軸受内から作動機構部へ異物が流出しないよう、シール部材のフィルタのメッシュサイズと同一か、あるいは、それ以下の寸法に設定されなければならない。このため、シール部材を転がり軸受に取り付けた際、あるいは、取り付け後も、最後すきまの寸法は管理されなければならない。

【 0 0 1 1 】

しかし、シール部材には、その製造時に公差内の寸法誤差が発生する。この寸法誤差は、シール部材が樹脂製である場合は相対的に大きくなる。

【 0 0 1 2 】

この寸法誤差により、シール部材の内径側端部と内輪の外径面とが摺接してしまう場合がある。また、シール部材が熱膨張することにより最後すきまが縮小して、シール部材の内径側端部と内輪の外径面とが摺接してしまう場合もある。シール部材と内輪とが強く摺接するとシール部材が摩耗するので、最後すきまがさらに拡大する可能性があるので好ましくない。

40

【 0 0 1 3 】

そこで、この発明の課題は、シール部材の内径側端部と内輪の外径面との半径方向への隙間である最後すきまの寸法を、より適切に管理できるようにすることである。

【 課題を解決するための手段 】

【 0 0 1 4 】

上記の課題を解決するために、この発明は、外輪及び内輪と、前記外輪と前記内輪との

50

間の軸受空間に配置される転動体と、前記外輪又は前記外輪に固定された部材に取り付けられて前記軸受空間の側方開口を覆う円環状のシール部材と、前記シール部材の内径側端部に設けられ前記内輪の外径面に摺接する凸部と、を備える転がり軸受を採用した。

【0015】

ここで、前記凸部は軸受中心を挟んで対称に配置される構成を採用することができる。

【0016】

また、前記シール部材は周方向に沿って分割された複数の分割シール部材が連結片によって接続されて円環状の連結体となっており、前記凸部を、周方向に隣り合う前記連結片間を等分方位に分割する地点に備える構成を採用することができる。

【0017】

前記シール部材は繊維強化樹脂製である構成を採用することができる。

【0018】

前記シール部材は、前記外輪の端面に当接する円筒部と、前記円筒部の筒軸方向一端部から内径側に向かって立ち上がる壁部とを備え、前記円筒部に前記外輪の内径面に係合してシールリングの半径方向への移動を拘束する外輪係止凸部を備える構成を採用することができる。

【0019】

前記外輪はハウジング内に固定され、前記シール部材は、前記外輪の端面に当接する円筒部と、前記円筒部の筒軸方向一端部から内径側に向かって立ち上がる壁部とを備え、

前記円筒部に前記ハウジングの内径面に当接してシールリングの半径方向への移動を拘束するハウジング当接部を備える構成を採用することができる。

【発明の効果】

【0020】

この発明は、軸受空間の側方開口を覆う円環状のシール部材の内径側端部に、内輪の外径面に摺接する凸部を備えたので、シール部材の内径側端部と内輪の外周面との半径方向への隙間である最後すきまの寸法を、より適切に管理できるようになる。

【図面の簡単な説明】

【0021】

【図1】この発明の一実施形態を示し、(a)は転がり軸受を複数備えた軸受ユニットの側面図、(b)は縦断面図

【図2】(a)はシール部材を備えた転がり軸受の要部平面図、(b)はその斜視図

【図3】(a)はシール部材を備えた転がり軸受の側面図、(b)は正面図

【図4】シール部材の分解斜視図

【図5】分割シール部材同士を接続する連結片を示し、(a)は平面図、(b)は(a)の正面図、(c)は(a)の右側面図

【図6】(a)(b)は分割シール部材同士の接続部を示す要部拡大図

【図7】シールリングと外輪との当接部を示し、(a)は斜視図、(b)は断面図、(c)は変形例の断面図

【発明を実施するための形態】

【0022】

この発明の実施形態を、図面に基づいて説明する。この実施形態は、シール部材40を取り付けた軸受ユニット20を備えたオイルポンプ装置10である。

【0023】

オイルポンプ装置10は、機器の内部に転がり軸受を複数備えた軸受ユニット20と、オイルポンプ60の作動機構部30とを有している。

【0024】

軸受ユニット20は、ハウジング11の内部に、油潤滑される3つの転がり軸受21, 22, 23を並列して備えている。これらの転がり軸受21, 22, 23によって、オイルポンプ60の作動機構部30に通じる軸部材32を、固定のハウジング11に対して軸周り回転自在に支持している。

10

20

30

40

50

## 【 0 0 2 5 】

各転がり軸受 2 1 , 2 2 , 2 3 は、外側軌道輪 1 と内側軌道輪 2 の各軌道面 1 a , 2 a の間に、転動体 3 が組み込まれている。転動体 3 は、保持器 4 によって周方向に保持されている。以下、外側軌道輪 1 を外輪 1 と、内側軌道輪 2 を内輪 2 と称する。

## 【 0 0 2 6 】

外輪 1 はハウジング 1 1 の内径面に圧入されて、そのハウジング 1 1 に対して相対回転不能に固定されている。内輪 2 は、軸部材 3 2 の外周に圧入されて、その軸部材 3 2 に対して相対回転不能に固定されている。

## 【 0 0 2 7 】

この実施形態では、転がり軸受 2 1 , 2 2 , 2 3 として、転動体 3 として円すいころを用いた円すいころ軸受を採用しているが、円すいころ軸受以外の転がり軸受を採用してもよく、また、その転がり軸受 2 1 , 2 2 , 2 3 の並列数は、装置の仕様に応じて自由に設定できる。

## 【 0 0 2 8 】

オイルポンプ 6 0 の作動機構部 3 0 は、ポンプケーシング内に互いに相対回転することにより潤滑油を循環経路へ送り出すポンプ用ロータ（図示せず）を備える。ポンプ用ロータは、軸部材 3 2 の端部に設けた接続部材 3 1 に接続され、これにより、軸部材 3 2 の軸周りに回転可能な状態である。ロータへの駆動力は、図示しない駆動源から別途のルートで入力される。

## 【 0 0 2 9 】

図 1 に示すように、並列する転がり軸受 2 1 , 2 2 , 2 3 のうち軸方向一方側、すなわち、作動機構部 3 0 寄りの 2 つの転がり軸受 2 1 , 2 2 は、円すいころの小径側端面同士が軸方向に沿って同じ側、すなわち、作動機構部 3 0 の反対側になるように配置されている。

## 【 0 0 3 0 】

また、並列する転がり軸受 2 1 , 2 2 , 2 3 のうち軸方向他方側、すなわち、作動機構部 3 0 から最も遠い転がり軸受 2 3 は、円すいころの小径側端面が作動機構部 3 0 側になるように配置されている。すなわち、転がり軸受 2 1 , 2 2 と転がり軸受 2 3 とは、円すいころの小径側端面同士が背面合わせになるように配置されている。このため、内側軌道輪 2 の軌道面 2 a と外側軌道輪 1 の軌道面 1 a とは、3 列の転がり軸受 2 1 , 2 2 , 2 3 のうち一方側の二つは、軸方向一方側から他方側へ向かって互いの距離が狭まるように設けられ、他方側の一つは、軸方向一方側から他方側へ向かって互いの距離が広がるように設けられている。

## 【 0 0 3 1 】

図 1 に示すように、軸方向に隣り合う転がり軸受 2 1 , 2 2 , 2 3 同士の間には、間座 5 , 6 , 7 が配置されている。

## 【 0 0 3 2 】

並列する転がり軸受 2 1 , 2 2 , 2 3 のうち軸方向一方側の 2 つの転がり軸受 2 1 , 2 2 の間には、内径側に、両側の内輪 2 , 2 の端面に当接する間座 5 が、外径側に、両側の外輪 1 , 1 の端面に当接する間座 6 が配置されている。

## 【 0 0 3 3 】

また、並列する転がり軸受 2 1 , 2 2 , 2 3 のうち軸方向他方側の 2 つの転がり軸受 2 2 , 2 3 の間には、内径側に、両側の内輪 2 , 2 の端面に当接する間座が、外径側に、両側の外輪 1 , 1 の端面に当接する間座 7 が配置されている。図 1 では、転がり軸受 2 2 , 2 3 の間における内径側の間座は図示していないが、転がり軸受 2 2 , 2 3 の周方向に沿って、潤滑油の循環経路 1 3 b の外径側の開口部以外の部分に、間座が配置されている。

## 【 0 0 3 4 】

並列する転がり軸受 2 1 , 2 2 , 2 3 の両端は、軸方向一方側では、軸部材 3 2 の端部に設けたフランジ状の接続部材 3 1 の端面によって、また、軸方向他方側では、押え部材 8 の端面によって、軸部材 3 2 に対して軸方向へ動かないように固定されている。これら

10

20

30

40

50

の接続部材 3 1 と押え部材 8 との固定によって、各円すいころ軸受には予圧が付与されている。

【 0 0 3 5 】

転がり軸受 2 1 , 2 2 , 2 3 によってハウジング 1 1 に支持された軸部材 3 2 は、オイルを送り出すためのポンプ本体に相当するオイルポンプ 6 0 内の回転部材である作動機構部 3 0 に接続されている。オイルポンプ 6 0 は、その駆動によって、外部にある他の作動機構部 7 0 に向かって、内部の潤滑油を送り出す機能を備えている。送り出した潤滑油は、潤滑油の経路に沿って流れて各部の作動機構部 7 0 を潤滑した後、やがてオイルポンプ 6 0 に戻ってくる。

【 0 0 3 6 】

また、このオイルポンプ 6 0 においては、ポンプ本体内の作動機構部 3 0 と、その作動機構部 3 0 に通じる軸部材 3 2 を支える軸受ユニット 2 0 とが、共通の潤滑用のオイルで潤滑されるようになっている。オイルポンプ 6 0 側の作動機構部 3 0 と軸受ユニット 2 0 側の軸受空間とは、軸方向一方側の転がり軸受 2 1 の軸方向一端側の軸受空間の側方開口 D、及び、潤滑油の循環経路 1 2 , 1 3 を通じて連通している。また、その潤滑油は、ポンプ外の作動機構部 7 0 にも送り出される。

【 0 0 3 7 】

この実施形態において、循環経路 1 3 は、オイルポンプ側から軸部材 3 2 の軸心と同心となるように軸心方向に沿って設けられた軸方向潤滑経路 1 3 a と、その潤滑経路 1 3 a の端部から半径方向外側へ伸びて、軸部材 3 2 の外周面に開口する径方向潤滑経路 1 3 b を備える。径方向潤滑経路 1 3 b は、転がり軸受 2 2 , 2 3 の間に挟まれた環状空間 C に開口しているので、この環状空間 C を介して、循環経路 1 3 は、軸方向一方側（図中左側）へは転がり軸受 2 1 , 2 2 の各軸受空間に連通し、軸方向他方側（図中右側）へは転がり軸受 2 3 の軸受空間に連通している。

【 0 0 3 8 】

環状空間 C を経て、転がり軸受 2 3 の軸受空間を通過した潤滑油は、転がり軸受 2 3 の軸方向他端側の軸受空間の開口を通じて、転がり軸受 2 3 の軸方向他端側に設けられたハウジング端部空間 B に入り込む。その後、ハウジング 1 1 内の外径寄りの部分に形成された潤滑油の循環経路 1 2 によって、オイルポンプ 6 0 の作動機構部 3 0 側へと戻っていく。

【 0 0 3 9 】

循環経路 1 2 は、ハウジング端部空間 B から半径方向外側へ伸びる径方向潤滑経路 1 2 b と、その径方向潤滑経路 1 2 b から軸部材 3 2 の軸心方向に沿って設けられた軸方向潤滑経路 1 2 a とを備える。

【 0 0 4 0 】

また、環状空間 C を経て、転がり軸受 2 2 , 2 1 の軸受空間を通過した潤滑油は、転がり軸受 2 1 の軸方向一端側の軸受空間の側方開口 D を通じて、オイルポンプ 6 0 の作動機構部 3 0 側へと戻っていく。

【 0 0 4 1 】

これにより、オイルポンプの作動機構部 3 0 と、軸受ユニット 2 0 の転がり軸受 2 1 , 2 2 , 2 3 が、共通の潤滑油によって潤滑される。

【 0 0 4 2 】

ところで、転がり軸受 2 1 , 2 2 , 2 3 の軸受空間からは、摩耗粉（鉄粉等）等の異物が発生することがある。この異物が、オイルポンプ 6 0 の作動機構部 3 0 や、ポンプ外の循環経路途中にある他の作動機構部 7 0 に侵入することは好ましくない。そこで、転がり軸受 2 1 の軸方向一端側の軸受空間の側方開口 D、及び、循環経路 1 2 の軸方向一端側の開口 1 2 c、すなわち、軸方向潤滑経路 1 2 a の開口 1 2 c にシール部材 4 0（以下、実施形態では、円環状のシール部材 4 0 を用いているので、これをシールリング 4 0 と称する）が取付られている。

【 0 0 4 3 】

10

20

30

40

50

シールリング 40 は、転がり軸受 21 の軸方向一端側の軸受空間の側方開口 D、及び、循環経路 12 の軸方向一端側の開口 12c を覆うように、ハウジング 11 及び外輪 1 に取付けられる。転がり軸受 21 の軸方向一端側の軸受空間の側方開口 D は、外輪 1 と内輪 2 の軌道面 1a, 2a に沿って環状に形成されているので、それを覆うシールリング 40 も環状を成すものとなっている。

【0044】

図 2 及び図 3 に示すように、シールリング 40 が転がり軸受 21 の端面に当接した状態とされ、他の転がり軸受 22, 23 や間座 5, 6, 7 等とともにハウジング 11 内に収容される。

【0045】

シールリング 40 は、図 4 に示すように、その筒軸方向端面 41 が、外輪 1 の軸方向一端側の端面 1d に当接する円筒状部材からなる円筒部 42 と、円筒部 42 の筒軸方向一端部から内径側に向かって立ち上がる壁部 43 とを備える。

【0046】

壁部 43 には、フィルタ 46 が設けられている。フィルタ 46 は、貫通穴からなるフィルタ孔 46a の集合によって、転がり軸受 21, 22 の軸受空間からの異物の通過を阻止し、潤滑油の通過は許容されるものである。このとき、フィルタ孔 46a の内径は、少量であれば、作動機構部 30 側へ侵入しても影響がない程度の異物の通過は許容されるよう、適宜の寸法に設定される。

【0047】

この実施形態では、シールリング 40 は合成樹脂の成形品からなるものとしている。また、シールリング 40 は、転がり軸受 21 の軸受空間の側方開口 D に沿う円環状を成し、その円環の周方向に沿って分割された複数の分割シール部材 40' が、連結片 80 によって円環状に接続された連結体である。周方向に隣り合う分割シール部材 40' 同士は、連結片 80 により接続される。連結片 80 も、合成樹脂の成形品からなるものとしている。

【0048】

この実施形態では、中心角 180° を成す 2 つの分割シール部材 40' で円環状のシールリング 40 を構成しているので、連結片 80 は、シールリング 40 の上部と下部の 2 箇所位置している。

【0049】

さらに、シールリング 40 が、中心角 180° の分割シール部材 40' を二つ用いた 2 分割構成だけでなく、例えば、中心角 90° の分割シール部材 40' を四つ用いることで円環状のシールリング 40 を構成してもよいし、中心角 60° の分割シール部材 40' を六つ用いることで円環状のシールリング 40 を構成してもよい。

【0050】

また、この実施形態では、シールリング 40 は、壁部 43 のフィルタ 46 用の孔 46a を、シールリング 40 の本体に一体に形成しているが、壁部 43 のフィルタ 46 を、シールリング 40 の本体の部材とは別部材として、その別部材をシールリング 40 の本体に、嵌め込み固定、埋め込み固定、接着等の種々の手段で固定するようにしてもよい。

【0051】

シールリング 40 や連結片 80 の素材としては、樹脂以外にも、金属、ゴム等の他の素材を採用してもよい。フィルタ 46 をシールリング 40 とは別部材とする場合も、フィルタ 46 の素材として、樹脂、金属、ゴム等の他の素材を用いることができる。

【0052】

また、連結片 80 には、シールリング 40 の円筒部 42 の外周面に当接する基部 81 から、転がり軸受 21 側へ向かって軸方向へ伸びる軸方向部材 82 が設けられている。

【0053】

軸方向部材 82 は、ハウジング 11 の内径面と外輪 1 の外径面との間を通して転がり軸受 21 側へ伸びて、その軸方向部材 82 が軌道輪や間座等の軸受部材に係合することにより、シールリング 40 はハウジング 11 及び外輪 1 に固定される。

10

20

30

40

50

## 【 0 0 5 4 】

この実施形態では、軸方向部材 8 2 は、循環経路 1 2 内を通過して軸方向一端側から他端側へ向かって伸びており、その軸方向部材 8 2 の先端 8 2 a は先細りの形状となっている。このため、ハウジング 1 1 内への挿入がスムーズである。また、軸方向部材 8 2 の先端寄りには、内径側へ向かって伸びる内径側突出部 8 3 を備えている。

## 【 0 0 5 5 】

軸方向部材 8 2 は外輪 1 の外径面に接触しつつ、内径側突出部 8 3 が軸受の軌道輪や間座に設けた凹部に入り込むことで、シールリング 4 0 の軸方向への移動が規制される。この実施形態では、内径側突出部 8 3 が、転がり軸受 2 1 の外輪 1 b と間座 6 との間に形成された凹部 1 c 内に入り込む構成としている。凹部 1 c は、間座 6 の一端側端面 6 a と、転がり軸受 2 1 の外輪 1 b の肩部の稜線部に形成された曲面状のアル部や面取り部等とによって構成されている。

10

## 【 0 0 5 6 】

また、循環経路 1 2 の軸方向一端側の開口 1 2 c は、側面視円環状を成す転がり軸受 2 1 の軸受空間の側方開口 D よりも外径側に位置する。この実施形態では、循環経路 1 2 の軸方向潤滑経路 1 2 a は 2 本設けられており、周方向に沿って 1 8 0 ° の間隔をおいて 2 箇所開口 1 2 c を有しているが、この開口 1 2 c の数は、必要に応じて増減してもよい。

## 【 0 0 5 7 】

連結片 8 0 は、循環経路 1 2 内側へ突出する外径側突出部 8 4 を備える。外径側突出部 8 4 は、軸方向部材 8 2 の外面から外径側へ向かって立ち上がり、その外径面に凸部 8 4 a と凹部 8 4 b、及び、通油孔 8 4 c を備える。凸部 8 4 a は、循環経路 1 2 の内面に当接して連結片 8 0 を支持し、凹部 8 4 b と循環経路 1 2 内面との隙間、及び、通油孔 8 4 c は、循環経路 1 2 から軸受空間外への潤滑油の通路となる。凹部 8 4 b と循環経路 1 2 の内面との隙間、通油孔 8 4 c の内径は、同じく、フィルタ 4 6 のメッシュサイズと同じか、そのメッシュサイズ以下に設定される。外径側突出部 8 4 に複数の貫通孔やスリットを設けて、異物を捕捉するためのフィルタとすることもできる。

20

## 【 0 0 5 8 】

また、軸方向部材 8 2 及び外径側突出部 8 4 は、循環経路 1 2 内に入り込んでがたつきなく固定されるよう、その幅（転がり軸受の周方向への幅）は循環経路 1 2 の幅（同じく転がり軸受の周方向への幅）と合致している。これにより、シールリング 4 0 は、ハウジング 1 1 及び外輪 1 に対して回り止めされる。すなわち、軸方向部材 8 2 及び外径側突出部 8 4 は、シールリング 4 0 の回り止め手段として機能している。

30

## 【 0 0 5 9 】

連結片 8 0 には、図 5 に示すように、基部 8 1 から周方向両側へ伸びる対の支え部 8 5 が設けられている。支え部 8 5 は、シールリング 4 0 の外径面に沿う円筒面状の部材である。各支え部 8 5 の先端には、内径側へ突出する係止凸部 8 8 が設けられている。この係止凸部 8 8 が、周方向に隣り合う分割シール部材 4 0 ' の端部にそれぞれ設けられた係止孔 4 8 に入り込むことで、連結片 8 0 は、周方向に隣り合う分割シール部材 4 0 ' の端部同士を接続する。これにより、分割シール部材 4 0 ' は円環状の連結体に構成される。

40

## 【 0 0 6 0 】

また、分割シール部材 4 0 ' の端部同士は、図 6 に示すように、壁部 4 3 に設けられ互いに対向するカギ状部 4 7 a、4 7 b が噛み合っているため、その接続がより強固となっている。

## 【 0 0 6 1 】

また、シールリング 4 0 の壁部 4 3 の内径側端部は、内輪 2 の大つば外径面にわずかな隙間 w を介して対向して、壁部 4 3 と内輪 2 との間に隙間（最後すきま）w を有するラビリンスシール構造を形成している。この隙間 w では、潤滑油は通過が許容されるが、その隙間 w の寸法を超える異物の通過は阻止される。壁部 4 3 の内径側端部と内輪 2 の大つば外径面との隙間 w は、フィルタ 4 6 のメッシュサイズと同じか、そのメッシュサイズ以下

50



に設定される。

【0062】

このように、転がり軸受21、22、23の軸受空間からの潤滑油は、シールリング40に設けたフィルタ46の孔46aや、循環経路12内の孔や隙間、あるいは、壁部43の内径側端部と内輪2の大つば外径面との隙間wを通過して、軸受空間外へ流出する。このため、作動機構部30、70の動作に影響が出るような大きな異物（金属からなる摩耗粉の他、特に剥離片等）は、作動機構部30、70側へは侵入しないようになっている。

【0063】

シールリング40の壁部43の内径側端部には、図1(a)及び図4に示すように、内径側へ突出する凸部44が設けられている。この凸部は、内輪2の外径面に摺接するので、凸部44以外の場所において、壁部43の内径側端部は内輪2の外径面に接触しないようになっている。

【0064】

図4に示すように、凸部44は転がり軸受21の軸受中心を挟んで対称に配置されている。特に、この実施形態では、シールリング40は周方向に沿って分割された複数の分割シール部材40'が連結片80によって接続されて円環状の連結体となっており、凸部44は、その周方向に隣り合う連結片間の中間地点に備えている。このため、シールリング40は周方向に沿って2箇所凸部44が設けられている。

【0065】

ただし、この凸部44の設置数は自由に増減できる。凸部44を、周方向に隣り合う連結片80間を等分方位に分割する地点、例えば、中心角180°の分割シール部材40'に対し、周方向に隣り合う連結片80間の3等分方位の地点に60°の角度を隔てて合計2箇所の凸部44、あるいは、周方向に隣り合う連結片80間の4等分方位の地点に45°の角度を隔てて合計3箇所の凸部44を設けてもよい。ただし、凸部44は、シールリング40の全周を通じて少なくとも2箇所、特に、転がり軸受21の軸受中心を挟んで対称に配置されていることが望ましい。

【0066】

凸部44を設けたことにより、シールリング40は、凸部44のみが内輪2に摺接して摩耗するが、他の部分は摩耗しないようになる。このため、シールリング40を構成する部材に製造時における公差内の寸法誤差が含まれていても、シールリング40の壁部43の内径側端部と内輪2の外径面との間の最後すきまwは、その凸部44の突出高さw1を下回ることではない。このため、凸部44以外の部分が内輪2に摺接して摩耗することを防止できる。凸部44以外の部分が摩耗しなければ、最後すきまの拡大を回避することができる。また、凸部44が摩耗した際に、その残存する凸部44の突出高さw1を計測すれば、最後すきまの寸法管理が容易である。

【0067】

また、シールリング40が熱膨張した際にも、凸部44が内輪2の外径面に摺接することで、シールリング40の壁部43の内径側端部と内輪2の外径面との間の最後すきまwは、その凸部44の突出高さw1を下回ることがない。このため、シールリング40の熱膨張の際にも、凸部44以外の部分が内輪2に摺接して摩耗することを防止できる。

【0068】

また、この実施形態のシールリング40は合成樹脂製であり、特に、内部にグラスファイバを含有する繊維強化樹脂製である。このため、シールリング40を成型する際に、型枠内に未硬化の繊維強化樹脂を充填すると、グラスファイバは、微小な凸部44内には入り込まない。このため、樹脂の硬化によって完成したシールリング40は、凸部44内にはグラスファイバを介在せず、樹脂のみで成型されたものとなる。このため、凸部44が摩耗した際に、グラスファイバの摩耗粉が潤滑油内に入り込むことも防止できる。

【0069】

凸部44の大きさは、グラスファイバを含有する繊維強化樹脂を型枠内に充填する際、凸部44に対応する型枠内の凹部にグラスファイバが入り込みにくい程度の微小な突出量

10

20

30

40

50

とすることが望ましい。この実施形態では、最後すきま  $w$  は、フィルタ 46 のメッシュサイズと同じ 0.3 mm に設定されているので、この凸部 44 の突出高さ  $w_1$  も 0.3 mm に設定される。なお、図 4 に示す、転がり軸受 21 の軸方向への凸部 44 の幅  $w_2$ 、転がり軸受の周方向への凸部 44 の幅  $w_3$  は、求められる耐摩耗性能に基づいて自由に設定できる。

#### 【0070】

凸部 44 の形状は、この実施形態では、転がり軸受の周方向に沿ってその中央で最も高く、そこから周方向両側へ向かうにつれて円弧状に低くなる半円状としているが、この凸部 44 の形状を、例えば、転がり軸受の周方向に沿ってその中央で最も高く、そこから周方向両側へ向かうにつれて直線的に低くなる三角形状とすることもできる。

10

#### 【0071】

また、この実施形態では、凸部 44 を含むシールリング 40 の素材を繊維合成樹脂製としているが、内輪 2 の外径面に当接する凸部 44 を、耐摩耗性能の高い別の素材としてもよい。例えば、耐摩耗性能の高い合成樹脂や、金属等を採用してもよい。凸部 44 をシールリング 40 の本体とは別の素材とする場合、シールリング 40 の本体とは別部材とした凸部 44 を含む部材を、嵌め込み固定、接着、溶着等の種々の手法で一体化することができる。

#### 【0072】

また、図 7 (a) (b) に示すように、シールリング 40 の円筒部 42 に、外輪 1 の内径面に係合してシールリング 40 の半径方向への移動を拘束する外輪係止凸部 45 を備えている。外輪係止凸部 45 は、外輪 1 の端面 1d と内径面との間の稜線部から、外輪 1 の軌道面 1a へと続く内径面にかけて係合して、シールリング 40 を拘束している。

20

#### 【0073】

このため、シールリング 40 が熱膨張した際に、外輪係止凸部 45 の外輪 1 の内径面への係合により、シールリング 40 が外径側へ動くことが規制されるので、壁部 43 の内径側端部と内輪 2 の外径面との間の最後すきま  $w$  が拡大することを防止できる。

#### 【0074】

この実施形態では、外輪係止凸部 45 をシールリング 40 とは別の線膨張係数の低い素材としている。ここでは、外輪係止凸部 45 を備える着脱部材 50 を、シールリング 40 の本体とは別部材として、その部材を、嵌め込み固定、接着、溶着等の種々の手法で一体化している。着脱部材 50 の素材は、線膨張係数の低い合成樹脂や、金属等を採用してもよい。また、外輪係止凸部 45 を、シールリング 40 と一体に形成してもよい。

30

#### 【0075】

また、図 7 (c) に示すように、シールリング 40 の円筒部 42 に、ハウジング 11 の内径面に当接してシールリング 40 の半径方向への移動を拘束するハウジング当接部 51 を備えている。前述のように、図 1 の例では、連結片 80 はハウジング 11 の内面に係止されているが、シールリング 40 の本体である円筒部 42 は、ハウジング 11 には直接拘束されていなかった。このため、図 7 (c) に示すように、シールリング 40 の円筒部 42 に、ハウジング 11 の内径面に当接してシールリング 40 の半径方向への移動を拘束するハウジング当接部 51 を設けたものである。

40

#### 【0076】

シールリング 40 が熱膨張した際に、ハウジング当接部 51 がハウジング 11 の内径面へ当接して、シールリング 40 が外径側へ動くことが規制されるので、壁部 43 の内径側端部と内輪 2 の外径面との間の最後すきま  $w$  が拡大することを防止できる。

#### 【0077】

上記の各実施形態において、シールリング 40 に設けられるフィルタ 46 の孔 46a 周辺に、金属粉等の異物の付着を検出するセンサ部を備えてもよい。センサ部としては、例えば、対の電極間に異物が介在することにより、その異物が電極間を短絡した際の電気的出力の変化によって、異物の存在を検知する電気式センサを採用することができる。

#### 【0078】

50

例えば、対の電極間に、フィルタ４６の孔４６aを通過できない大きさの金属からなる異物が付着することに伴って、その対の電極からケーブルを通じて接続された出力検出装置は、対の電極間の異物を介した導通によって、電気回路の電氣的出力の変化を検出し、潤滑油に含まれる金属からなる異物の状態（含有量）を検知することができる。対の電極に接続されたケーブルは、基板を経由してハウジング１１外に引き出されて、そのケーブルに接続された出力検出装置がいずれかの部分に設けられる。シールリング４０外にケーブルを引き出すためのセンサ孔は、シールリング４０の円筒部４２や壁部４３等に設けることができる。

#### 【００７９】

また、上記の実施形態では、シールリング４０にフィルタ４６を設けたが、フィルタ４６を備えないシールリング４０においても、この発明の内容を適用できる。また、分割シール部材４０'や連結片８０を用いた分割型のシールリング４０以外にも、分割型ではない一体型の円環状のシールリング４０においても、この発明の内容を適用できる。

#### 【００８０】

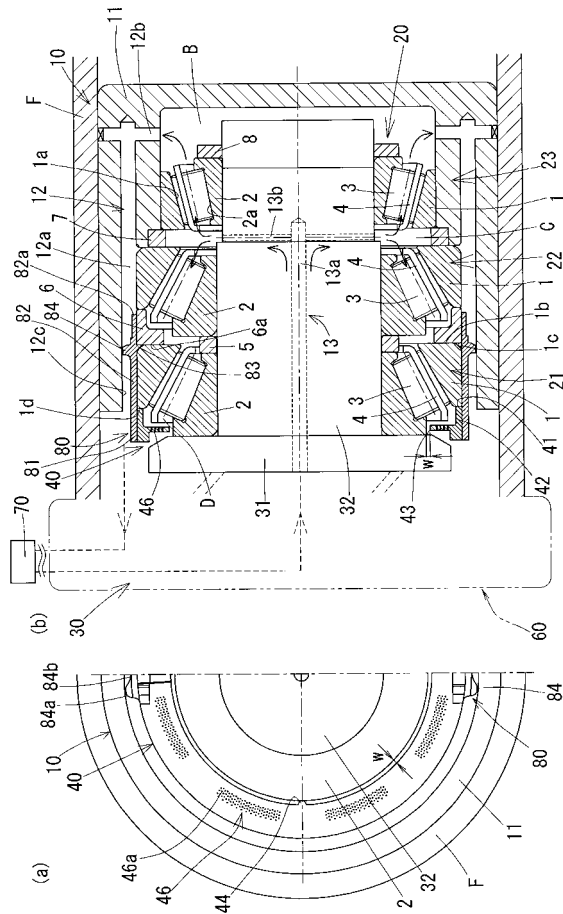
この発明のシール部材は、実施形態以外の各種の転がり軸受ユニットにも適用できる。さらに、そのシール部材を備えた転がり軸受ユニットは、オイルポンプ６０以外の各種装置にも適用できる。特に、この発明の転がり軸受は、転がり軸受から発生する摩耗粉（鉄粉等）等の異物が、潤滑油の循環経路の途中にある作動機構部７０に侵入することを防ぐ必要がある種々の装置に適用できる。

#### 【符号の説明】

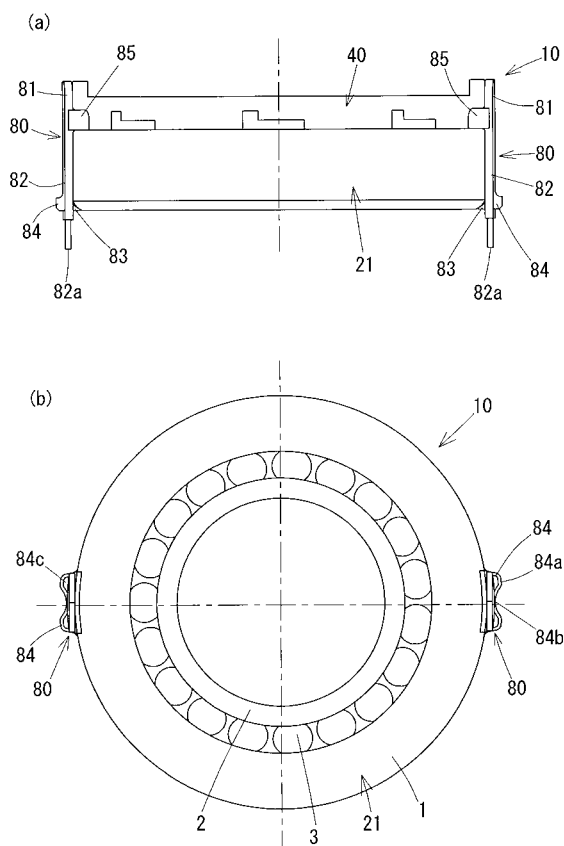
#### 【００８１】

- １ 外輪（外側軌道輪）
- ２ 内輪（内側軌道輪）
- ３ 転動体
- ４ 保持器
- ５，６，７ 間座
- ８ 押え部材
- １０ オイルポンプ装置
- １１ ハウジング
- １２，１３ 循環経路
- ２０ 軸受ユニット
- ２１，２２，２３ 転がり軸受
- ３０ 作動機構部
- ３１ 接続部材
- ３２ 軸部材
- ４０ シールリング（シール部材）
- ４０' 分割シール部材
- ４４ 凸部
- ４５ 外輪係止凸部
- ４６ フィルタ
- ５０ 着脱部材
- ５１ ハウジング当接部
- ６０ オイルポンプ
- ７０ 作動機構部
- ８０ 連結片
- ８１ 基部
- ８２ 軸方向部材
- ８３ 内径側突出部
- ８４ 外径側突出部
- ８５ 支え部

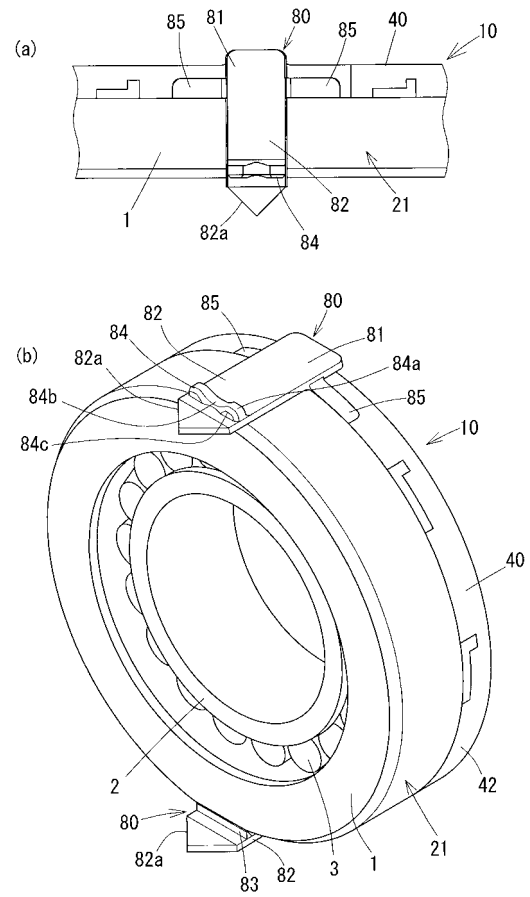
【図 1】



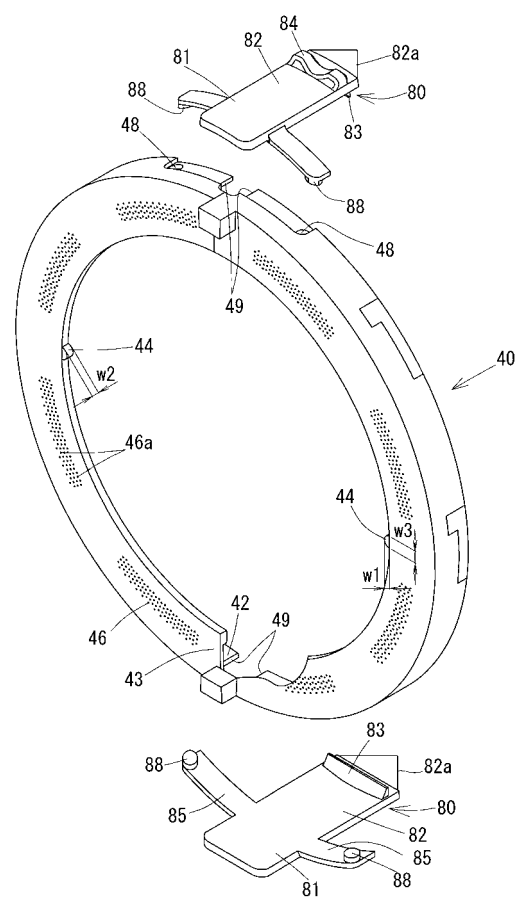
【図 3】



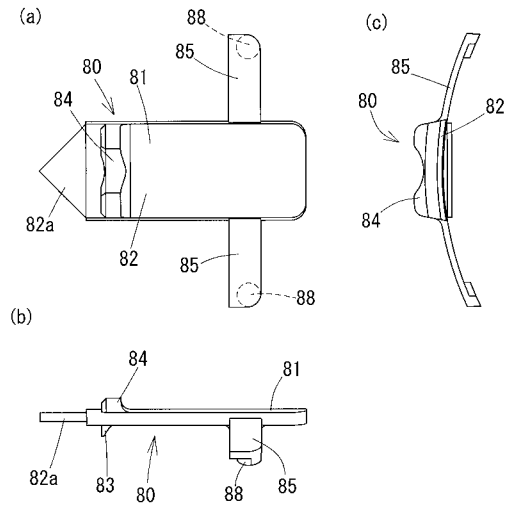
【図 2】



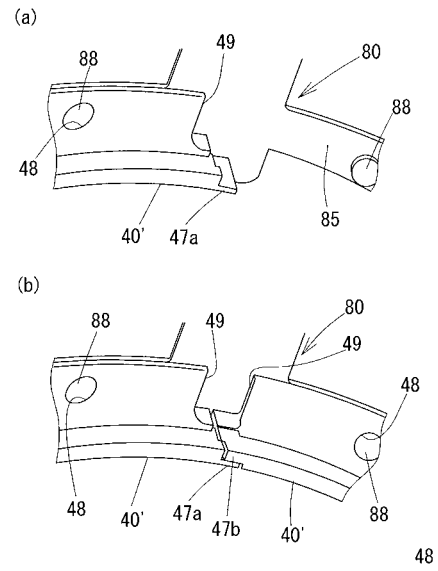
【図 4】



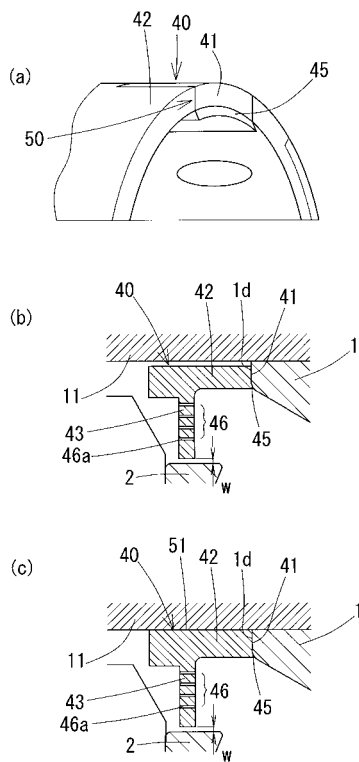
【 図 5 】



【 図 6 】



【 図 7 】



---

フロントページの続き

(72)発明者 山本 直太  
三重県桑名市大字東方字尾弓田 3 0 6 6 番地 NTN株式会社内

(72)発明者 東穂 翔太  
三重県桑名市大字東方字尾弓田 3 0 6 6 番地 NTN株式会社内

(72)発明者 内村 宙史  
三重県桑名市大字東方字尾弓田 3 0 6 6 番地 NTN株式会社内

Fターム(参考) 3J016 AA04 BB03 CA02 CA03  
3J701 AA16 AA25 AA32 AA44 AA54 AA62 BA71 BA73 DA14 EA31  
EA76 FA60 GA29