

(19) 日本国特許庁(JP)

(12) 特 許 公 報(B2)

(11) 特許番号

特許第6973364号  
(P6973364)

(45) 発行日 令和3年11月24日(2021.11.24)

(24) 登録日 令和3年11月8日(2021.11.8)

(51) Int.Cl.

F04C 18/02 (2006.01)

F I

F04C 18/02 311E

請求項の数 14 (全 17 頁)

(21) 出願番号	特願2018-233631 (P2018-233631)	(73) 特許権者	000004260
(22) 出願日	平成30年12月13日(2018.12.13)		株式会社デンソー
(65) 公開番号	特開2020-94555 (P2020-94555A)		愛知県刈谷市昭和町1丁目1番地
(43) 公開日	令和2年6月18日(2020.6.18)	(74) 代理人	100106149
審査請求日	令和2年11月24日(2020.11.24)		弁理士 矢作 和行
		(74) 代理人	100121991
			弁理士 野々部 泰平
		(74) 代理人	100145595
			弁理士 久保 貴則
		(72) 発明者	中山 晴永
			愛知県刈谷市昭和町1丁目1番地 株式会
			社デンソー内
		(72) 発明者	岩波 重樹
			愛知県刈谷市昭和町1丁目1番地 株式会
			社デンソー内

最終頁に続く

(54) 【発明の名称】 流体機械

(57) 【特許請求の範囲】

【請求項1】

渦巻き状の固定側ラップ(331)を有した固定スクロール(33)と、  
前記固定側ラップとの間に流体を吸入、圧縮および吐出する流体室(38)を形成する  
渦巻き状の旋回側ラップ(22)を有した旋回スクロール(20)と、

前記旋回スクロールの自転運動を阻止するために、円形状の内周壁を有する規制部(51; 151)と前記規制部の前記内周壁に規制されつつ前記規制部の内側において旋回する突出部(52; 152; 252; 352)とをそれぞれ有する複数の自転防止機構部(50)と、

を備え、

前記突出部は、一方端側に設けられて前記規制部の前記内周壁に対して摺動する摺動部(521; 1521)と、他方端側に設けられて固定側部材(32)に固定されている被固定部(520; 1520; 2520)と、前記被固定部と前記摺動部との間において支えられていない非支持部(522)と、を有し、

前記非支持部は、前記固定側部材(32)において前記規制部に対向する面(322)よりも、前記被固定部寄りに位置する部分であり、

前記固定側部材は、前記非支持部に対して径方向に離間して前記非支持部との間に空間部を形成する離間壁(321)を備えている流体機械。

【請求項2】

前記離間壁は、前記突出部の軸方向に沿う長さが前記摺動部の軸方向長さよりも長い請

10

20

求項 1 に記載の流体機械。

【請求項 3】

前記離間壁は、前記突出部の軸方向に沿う長さが前記摺動部の外径寸法よりも長い請求項 1 または請求項 2 に記載の流体機械。

【請求項 4】

前記離間壁は、前記突出部の軸方向に沿う長さが、前記離間壁と前記非支持部の外周面との径方向距離よりも長い請求項 1 から請求項 3 のいずれか一項に記載の流体機械。

【請求項 5】

前記非支持部は、前記被固定部よりも細い部分である請求項 1 から請求項 4 のいずれか一項に記載の流体機械。

10

【請求項 6】

前記摺動部は、前記非支持部よりも外径寸法が大きい請求項 1 から請求項 5 のいずれか一項に記載の流体機械。

【請求項 7】

渦巻き状の固定側ラップ ( 3 3 1 ) を有した固定スクロール ( 3 3 ) と、  
前記固定側ラップとの間に流体を吸入、圧縮および吐出する流体室 ( 3 8 ) を形成する渦巻き状の旋回側ラップ ( 2 2 ) を有した旋回スクロール ( 2 0 ) と、  
前記旋回スクロールの自転運動を阻止するために、円形状の内周壁を有する規制部 ( 5 1 ; 1 5 1 ) と前記規制部の前記内周壁に規制されつつ前記規制部の内側において旋回する突出部 ( 3 5 2 ) とをそれぞれ有する複数の自転防止機構部 ( 5 0 ) と、  
を備え、

20

前記突出部は、一方端側に設けられて前記規制部の前記内周壁に対して摺動する摺動部 ( 1 5 2 1 ) と、他方端側に設けられて固定側部材 ( 3 2 ) に固定されている被固定部 ( 5 2 0 ; 1 5 2 0 ; 2 5 2 0 ) と、前記被固定部と前記摺動部との間において支えられていない非支持部 ( 5 2 2 ) と、を有し、

前記摺動部は、前記非支持部よりも外径寸法が大きい流体機械。

【請求項 8】

前記規制部は、前記旋回スクロールに設けられた凹部に収容された筒状のスリーブ部材である請求項 1 から請求項 7 のいずれか一項に記載の流体機械。

【請求項 9】

30

前記摺動部は、前記突出部の先端側部分に対して回転可能に装着されたリング状部材 ( 5 3 ) を含んでいる請求項 1 から請求項 7 のいずれか一項に記載の流体機械。

【請求項 10】

渦巻き状の固定側ラップ ( 3 3 1 ) を有した固定スクロール ( 3 3 ) と、  
前記固定側ラップとの間に流体を吸入、圧縮および吐出する流体室 ( 3 8 ) を形成する旋回側ラップ ( 2 2 ) を有した旋回スクロール ( 2 0 ) と、  
前記旋回スクロールの自転運動を阻止するために、円形状の内周壁を有する規制部 ( 5 1 ) と前記規制部の前記内周壁に規制されつつ前記規制部の内側において旋回する突出部 ( 5 2 ) とをそれぞれ有する複数の自転防止機構部 ( 5 0 ) と、  
を備え、

40

前記突出部は、一方端側に設けられて前記規制部の前記内周壁に対して摺動する摺動部 ( 5 2 1 ) と、他方端側に設けられて固定されている被固定部 ( 5 2 0 ) とを有し、前記被固定部と前記摺動部との間において、前記被固定部が固定されている固定側部材 ( 3 2 ) よりも荷重に対する変形量が大きい材質で形成されている弾性変形部材 ( 5 5 ; 1 5 5 ) によって支えられている流体機械。

【請求項 11】

前記弾性変形部材は、前記被固定部と前記摺動部との間において前記突出部を部分的に支えている請求項 10 に記載の流体機械。

【請求項 12】

前記固定側部材は、前記被固定部の周りにおいて加締められた加締め部 ( 3 2 3 ) を有

50

する請求項 1 から請求項 1 1 のいずれか一項に記載の流体機械。

【請求項 1 3】

前記固定側ラップと前記旋回側ラップは巻き角度範囲が異なる非対称の渦巻き状をなす請求項 1 から請求項 1 2 のいずれか一項に記載の流体機械。

【請求項 1 4】

前記旋回スクロールの材質は樹脂である請求項 1 から請求項 1 3 のいずれか一項に記載の流体機械。

【発明の詳細な説明】

【技術分野】

【0001】

この明細書における開示は、流体機械に関する。

【背景技術】

【0002】

特許文献 1 に開示されたスクロール型流体機械は、可動スクロールに設けられた円環孔と、円環孔を形成する内周壁に規制されつつ円環孔の内側に回転するピンとを含む自転防止機構部を有している。流体機械は、自転防止機構部が可動スクロールの自転を阻止しながら、旋回スクロールが固定スクロールに対して公転中心周りに旋回運動する。

【先行技術文献】

【特許文献】

【0003】

【特許文献 1】特開 2004 - 301091 号公報

【発明の概要】

【発明が解決しようとする課題】

【0004】

可動スクロールの旋回運動においては、旋回スクロールを自転させようとする力が作用する。自転防止機構部は、この力の反力を受けるため、ピンと円環孔を形成する内周壁とが衝突して、騒音の一因となっていた。

【0005】

この明細書に開示する目的は、自転防止機構部を起因とする騒音の改善を図る流体機械を提供することである。

【課題を解決するための手段】

【0006】

この明細書に開示された複数の態様は、それぞれの目的を達成するために、互いに異なる技術的手段を採用する。また、特許請求の範囲およびこの項に記載した括弧内の符号は、一つの態様として後述する実施形態に記載の具体的手段との対応関係を示す一例であって、技術的範囲を限定するものではない。

【0007】

開示された流体機械の一つは、渦巻き状の固定側ラップ (331) を有した固定スクロール (33) と、固定側ラップとの間に流体を吸入、圧縮および吐出する流体室 (38) を形成する渦巻き状の旋回側ラップ (22) を有した旋回スクロール (20) と、旋回スクロールの自転運動を阻止するために、円形状の内周壁を有する規制部 (51; 151) と規制部の内周壁に規制されつつ規制部の内側において回転する突出部 (52; 152; 252; 352) とをそれぞれ有する複数の自転防止機構部 (50) と、を備え、

突出部は、一方端側に設けられて規制部の内周壁に対して摺動する摺動部 (521; 1521) と、他方端側に設けられて固定側部材 (32) に固定されている被固定部 (520; 1520; 2520) と、被固定部と摺動部との間において支えられていない非支持部 (522) と、を有し、

非支持部は、固定側部材 (32) において規制部に対向する面 (322) よりも、被固定部寄りに位置する部分であり、

固定側部材は、非支持部に対して径方向に離間して非支持部との間に空間部を形成する

10

20

30

40

50

離間壁（３２１）を備えている。

開示された流体機械の一つは、渦巻き状の固定側ラップ（３３１）を有した固定スクロール（３３）と、固定側ラップとの間に流体を吸入、圧縮および吐出する流体室（３８）を形成する渦巻き状の旋回側ラップ（２２）を有した旋回スクロール（２０）と、旋回スクロールの自転運動を阻止するために、円形状の内周壁を有する規制部（５１；１５１）と規制部の内周壁に規制されつつ規制部の内側において旋回する突出部（３５２）とをそれぞれ有する複数の自転防止機構部（５０）と、を備え、

突出部は、一方端側に設けられて規制部の内周壁に対して摺動する摺動部（１５２１）と、他方端側に設けられて固定側部材（３２）に固定されている被固定部（５２０；１５２０；２５２０）と、被固定部と摺動部との間において支えられていない非支持部（５２２）と、を有し、

摺動部は、非支持部よりも外径寸法が大きい。

#### 【０００８】

この流体機械によれば、規制部に対して旋回する突出部に非支持部が設けられているため、突出部に荷重がかかった場合に被固定部と摺動部との間で突出部を撓ませることが可能である。このように突出部に撓み可能部が設けられていることにより、旋回運動において荷重がかかった場合に、摺動部よりも被固定部側における突出部の剛性を低下させることができる。これにより、摺動部と規制部における衝撃力を抑制できるので、騒音を低下させることに寄与する。したがって、流体機械は、自転防止機構部を起因とする騒音の改善を図ることができる。

#### 【０００９】

開示された流体機械の一つは、渦巻き状の固定側ラップ（３３１）を有した固定スクロール（３３）と、固定側ラップとの間に流体を吸入、圧縮および吐出する流体室（３８）を形成する旋回側ラップ（２２）を有した旋回スクロール（２０）と、旋回スクロールの自転運動を阻止するために、円形状の内周壁を有する規制部（５１）と規制部の内周壁に規制されつつ規制部の内側において旋回する突出部（５２）とをそれぞれ有する複数の自転防止機構部（５０）と、を備え、

突出部は、一方端側に設けられて規制部の内周壁に対して摺動する摺動部（５２１）と、他方端側に設けられて固定されている被固定部（５２０）とを有し、被固定部と摺動部との間において、被固定部が固定されている固定側部材（３２）よりも荷重に対する変形量が大きい材質で形成されている弾性変形部材（５５；１５５）によって支えられている。

#### 【００１０】

この流体機械によれば、規制部に対して旋回する突出部に、荷重に対する変形量が固定側部材よりも大きい材質である弾性変形部材が設けられているため、突出部に荷重がかかった場合に弾性変形部材を容易に変形させることができる。これにより、被固定部および摺動部の両端部が支持された状態で突出部の中間部分を撓ませることが可能である。この流体機械においても突出部に撓み可能部を有することにより、旋回運動において荷重がかかった場合に、摺動部よりも被固定部側における突出部の剛性を低下させることができる。したがって、流体機械は、摺動部と規制部における衝撃力を抑制できるので、騒音を低下させることに寄与し、自転防止機構部を起因とする騒音の改善を図ることができる。

#### 【図面の簡単な説明】

#### 【００１１】

【図１】第１実施形態の流体機械の構成を示した断面図である。

【図２】旋回スクロールと自転防止機構部の運動軌跡を示した図である。

【図３】第２ハウジングと突出部の非支持部について、図１のIII-III切断面を図示した部分断面図である。

【図４】第２実施形態における第２ハウジングと突出部の非支持部について図示した部分断面図である。

【図５】第３実施形態における突出部と第２ハウジングについて図示した部分断面図であ

10

20

30

40

50

る。

【図 6】第 4 実施形態における突出部と第 2 ハウジングについて図示した部分断面図である。

【図 7】第 5 実施形態における突出部と第 2 ハウジングと規制部について図示した部分断面図である。

【図 8】第 6 実施形態における突出部と第 2 ハウジングとプレート状部材について図示した部分断面図である。

【図 9】第 7 実施形態における突出部と第 2 ハウジングについて図示した部分断面図である。

【図 10】第 8 実施形態における突出部と第 2 ハウジングと弾性部材について図示した部分断面図である。

【図 11】第 9 実施形態における突出部と第 2 ハウジングと弾性部材について図示した部分断面図である。

【発明を実施するための形態】

【0012】

以下に、図面を参照しながら本開示を実施するための複数の形態を説明する。各形態において先行する形態で説明した事項に対応する部分には同一の参照符号を付して重複する説明を省略する場合がある。各形態において構成の一部のみを説明している場合は、構成の他の部分については先行して説明した他の形態を適用することができる。各実施形態で具体的に組み合わせが可能であることを明示している部分同士の組み合わせばかりではなく、特に組み合わせに支障が生じなければ、明示していなくても実施形態同士を部分的に組み合わせることも可能である。

【0013】

(第 1 実施形態)

流体機械の一例を開示する第 1 実施形態について図 1 ~ 図 3 を参照しながら説明する。明細書に開示の目的を達成可能な流体機械は、流体を圧縮する機械または流体を膨張する装置を含んでいる。第 1 実施形態に開示する流体機械 1 は、作動流体として採用される液体、気体、気液混合流体等を圧縮または膨張して外部へ流出させることができる。例えば作動流体は、空気、水、各種の冷媒等である。

【0014】

流体機械 1 は、固定スクロール 33 と旋回スクロール 20 とを備えるスクロール型流体機械である。流体機械 1 は、少なくとも旋回スクロール 20 が樹脂製であり、さらにオイルレスで 사용할 ことができる。このため、流体機械 1 は、オイルセパレータなどの付属装置が不要である。流体機械 1 は、例えば医療用エアや工場用エアなど、クリーンな空気を供給する空気圧源として適用することができる。

【0015】

図 1 を参照して流体機械 1 の構成について説明する。図 1 に示すように、流体機械 1 は、ハウジング 30、固定スクロール 33、旋回スクロール 20 およびモータ部 40 等を備えている。ハウジング 30 は、第 1 ハウジング 31 と第 2 ハウジング 32 を含んで構成されている。第 1 ハウジング 31 と第 2 ハウジング 32 は、流体機械 1 において、可動する旋回スクロール 20 に対して、静止している固定側部材である。第 1 ハウジング 31 と第 2 ハウジング 32 はいずれも、例えばアルミニウムなど、熱伝導性の高い金属により形成されている。第 1 ハウジング 31 と第 2 ハウジング 32 は、ボルト締めまたは溶接等により固定されている。第 1 ハウジング 31 と第 2 ハウジング 32 はそれぞれの外壁が大気に露出するように設置されている。第 1 ハウジング 31 と第 2 ハウジング 32 は、少なくとも一部が金属により形成されていればよい。第 1 ハウジング 31 と第 2 ハウジング 32 は、少なくとも一部が大気に露出するように構成されていればよい。

【0016】

ハウジング 30 の内側には、固定スクロール 33 と旋回スクロール 20 が設けられている。固定スクロール 33 は、第 1 ハウジング 31 の一部として構成されている。つまり、

固定スクロール 33 と第 1 ハウジング 31 は一つの部材をなしている。以下、固定スクロール 33 と旋回スクロール 20 とを合わせて、両スクロール部材ということがある。両スクロール部材は、作動流体の一例である空気を吸入し圧縮し、吐き出すための圧縮機構部を構成している。固定スクロール 33 は、円盤状の基盤部 330 と、基盤部 330 から突出している固定側歯部 331 とを備えている。固定側歯部 331 は、固定スクロール 33 に設けられた固定側ラップであり、固定スクロール 33 を軸方向に視て渦巻状に形成されている。基盤部 330 の外周縁部には、第 1 ハウジング 31 において第 2 ハウジング 32 に結合される筒状壁部 332 が設けられている。図 1 に示すように、筒状壁部 332 は、基盤部 330 の外周縁部から基盤部 330 を取り囲むように流体機械 1 の軸方向に突出している。

10

#### 【0017】

第 1 ハウジング 31 の基盤部 330 には、両スクロール部材の間に形成される圧縮室 38 に空気を供給する吸入口 34 と、圧縮室 38 から空気を吐き出す吐出口 35 とが設けられている。旋回スクロール 20 は、円盤状の基盤部 21 と、基盤部 21 に設けられる旋回側歯部 22 とを有している。旋回側歯部 22 は、旋回スクロール 20 に設けられた旋回側ラップであり、旋回スクロール 20 を軸方向に視て渦巻状に形成されている。圧縮室 38 は、固定側ラップと旋回側ラップとの間に流体を吸入、圧縮および吐出する流体室である。圧縮室 38 は、軸方向に視て三日月状に形成されている。基盤部 21 のうち圧縮室 38 とは反対側には、円筒状のボス部 24 が設けられている。

#### 【0018】

20

固定側歯部 331 と旋回側歯部 22 は、巻き角度範囲が異なる非対称の渦巻き構造をなす関係にある。固定側歯部 331 の巻き角度範囲と旋回側歯部 22 の巻き角度範囲との差は、30 度以上であることが好ましい。固定側歯部 331 は、旋回側歯部 22 における径方向外側部位よりもさらに径外側に位置する渦巻き状部を有している。固定側歯部 331 における、この渦巻き状部は、筒状壁部 332 に設けられている。筒状壁部 332 に設けられた渦巻き状部により、さらに固定側歯部 331 の巻き角度範囲は、旋回側歯部 22 の巻き角度範囲よりも 170 度～190 度の範囲に含まれる角度分大きくなっていることが好ましい。このような非対称の渦巻き構造を有する場合、スクロールの内外を有効に使い、吸い込み容積に対し体格を小さくできるからである。しかしながら、鋭意研究によれば固定側ラップと旋回側ラップとが非対称の渦巻き状をなす流体機械や、空気を作動流体とする流体機械の場合には、自転トルクが正逆反転しやすいことがわかっている。

30

#### 【0019】

流体機械 1 が流体を膨張する膨張機である場合は、流体室が固定スクロール 33 の中心部から外端部へ向かって移動する構成を有する。この場合、吸入口 34 が吐出口として機能し、吐出口 35 が吸入口として機能することにより、流体室の容積が増大していくように変化し、中心部側から流体室に取込まれた流体が膨張するようになる。

#### 【0020】

旋回スクロール 20 は、樹脂製であることが好ましい。この構成は、旋回スクロール 20 の遠心力による振動を減らすことができ振動面および騒音面で有利となるからである。しかしながら、樹脂製の旋回スクロール 20 は、金属製に比べて軽量であるため、自転防止機構部 50 の自励振動を起こしやすい。基盤部 21 のうち、旋回側歯部 22 よりも径方向外側の部位には、第 1 ハウジング 31 のハウジング側摺動面 36 と摺動する旋回側摺動面 23 が設けられている。

40

#### 【0021】

図 1 および図 2 に示すように、流体機械 1 は、旋回スクロール 20 の自転を防止するための自転防止機構部 50 を備えている。自転防止機構部 50 は、規制部 51 と、規制部 51 の内周壁に規制されつつ規制部 51 の内側において旋回する突出部 52 とを備える。図 2 に示すように、流体機械 1 は、4 個の自転防止機構部 50 を備えている。4 個の自転防止機構部 50 は、旋回スクロール 20 の中心軸に周りに略等間隔に位置している。略等間隔とは、等間隔である構成と、所定の寸法公差の範囲で等間隔に対してずれている構成と

50

を含む意味である。例えば、所定の寸法公差は $\pm 5$ 度程度である。また、流体機械 1 が備える自転防止機構部 5 0 は、5 個以上であってもよい。

【0022】

規制部 5 1 は、円形状の内周壁によって形成された穴部、または底面を有する凹部である。規制部 5 1 は、例えば旋回スクロール 2 0 の基盤部 2 1 において、固定スクロール 3 3 とは反対側に設けられた所定の深さをもつ凹部である。規制部 5 1 は、第 2 ハウジング 3 2 において回転軸 C L 1 に直交する端面に対向している。規制部 5 1 は、円形の開口端を有する内周壁と内周壁の固定スクロール 3 3 側を閉じている底部とを有した構成である。内周壁と底部とは、樹脂製である基盤部 2 1 の一部である。

【0023】

突出部 5 2 は、第 2 ハウジング 3 2 に固定された被固定部 5 2 0 と、規制部 5 1 の底面に向けて突出する先端側部分としての摺動部 5 2 1 とを有した棒状体である。突出部 5 2 は鉄または鉄を含む合金によって形成されている。突出部 5 2 はピンとも呼ばれる。突出部 5 2 の被固定部 5 2 0 は、第 2 ハウジング 3 2 に形成された円柱状凹部 3 2 0 に圧入された状態で固定されている。突出部 5 2 は、摺動部 5 2 1 の先端と規制部 5 1 の底面とが離間した状態で第 2 ハウジング 3 2 に固定されている。摺動部 5 2 1 は、旋回スクロール 2 0 が公転する際に、規制部 5 1 の内周壁を沿うように滑りながら円形状を描いて変位する。突出部 5 2 は、両端に位置する、被固定部 5 2 0 と摺動部 5 2 1 とにおいて、固定側部材である第 2 ハウジング 3 2 と可動側部材である旋回スクロール 2 0 とによって支持されている。

【0024】

突出部 5 2 は、被固定部 5 2 0 と摺動部 5 2 1 との間において支えられていない非支持部 5 2 2 を有する。非支持部 5 2 2 は、被固定部 5 2 0 と摺動部 5 2 1 との間における軸方向長さ全体に、または軸方向長さに対して部分的に設定された部分である。基盤部 2 1 における固定スクロール 3 3 とは反対側の面と、この面に対向する第 2 ハウジング 3 2 の面とは、わずかに離間している。非支持部 5 2 2 は、第 2 ハウジング 3 2 において規制部 5 1 に対向する面よりも、被固定部 5 2 0 寄りに位置している。

【0025】

図 1 および図 3 に示すように、固定側部材である第 2 ハウジング 3 2 は、非支持部 5 2 2 に対して径方向に離間する離間壁 3 2 1 を備えている。離間壁 3 2 1 は、非支持部 5 2 2 との間に空間部を形成している。この空間部は、背圧導入通路 2 5 を通じて圧縮室 3 8 から背圧室 3 9 に流入した作動流体が存在しているが、固形物体によって占有されていない領域である。つまり、離間壁 3 2 1 と非支持部 5 2 2 との間には、この両者に接触する固形物体が存在していない。非支持部 5 2 2 は、外部から保持されていない部分であるため、突出部 5 2 の軸方向全体において他の部位よりも、荷重に対する強度、剛性が小さく、突出部 5 2 を大きく撓みやすくする機能をもつ。

【0026】

離間壁 3 2 1 は、非支持部 5 2 2 の周囲のうち、固定側部材の外周側と、固定側部材の周方向の側とを囲む壁部である。非支持部 5 2 2 の周囲のうち径内側には、離間壁 3 2 1 は設けられていない。図 3 に示すように、離間壁 3 2 1 は、軸方向に視て非支持部 5 2 2 の周りを U 字状に囲んでいる。この構成により、各自転防止機構部 5 0 について離間壁 3 2 1 と非支持部 5 2 2 との間の空間部は、径内側において背圧室 3 9 に連通している。

【0027】

離間壁 3 2 1 は、突出部 5 2 の軸方向に沿う長さが摺動部 5 2 1 の軸方向長さよりも長くなることが好ましい。これにより、非支持部 5 2 2 の周りに設けられた空間部は、軸方向長さが摺動部 5 2 1 の軸方向長さよりも長くなっている。また非支持部 5 2 2 の軸方向長さは摺動部 5 2 1 の軸方向長さよりも長くなっている。

【0028】

離間壁 3 2 1 は、突出部 5 2 の軸方向に沿う長さが摺動部 5 2 1 の外径寸法よりも長くなっていることが好ましい。これにより、非支持部 5 2 2 の周りに設けられた空間部は、

10

20

30

40

50

軸方向長さが摺動部 5 2 1 の外径寸法よりも長くなっている。また非支持部 5 2 2 の軸方向長さは摺動部 5 2 1 の外径寸法よりも長くなっている。

【 0 0 2 9 】

以上の各構成を有する非支持部 5 2 2 は、被固定部 5 2 0 と摺動部 5 2 1 との間において固体物体によって支えられていない突出部 5 2 の一部である。突出部 5 2 は、一方端側の被固定部 5 2 0 において固体側部材に固定され、先端である他方端側の摺動部 5 2 1 において規制部 5 1 によって摺動しながら支持されている。このため、突出部 5 2 は、摺動部 5 2 1 等に荷重がかかった場合に非支持部 5 2 2 において撓みやすい剛性特性を有している。突出部 5 2 は、摺動部近傍まで被固定部である従来のピンに対して剛性が低く、荷重に対する撓み量が多い。このため、突出部 5 2 は、荷重に対する規制部 5 1 へ作用する反力を低減でき、荷重を吸収する能力が高く、自転防止機構部 5 0 における衝撃力を抑える効果を奏する。

10

【 0 0 3 0 】

第 2 ハウジング 3 2 には、第 1 ハウジング 3 1 とは反対側においてモータ部 4 0 が一体に設けられている。モータ部 4 0 は、モータケース 4 1 の内側にステータ 4 2、ロータ 4 3 およびシャフト 4 4 等を有している。モータ部 4 0 として、ブラシ付モータまたはブラシレスモータなど、種々のモータを採用することが可能である。シャフト 4 4 は、モータケース 4 1 の内側に設けられた軸受 4 5、軸受 4 6 により回転可能に設けられている。

【 0 0 3 1 】

シャフト 4 4 は、モータ部 4 0 によって回転駆動される。シャフト 4 4 の端部は、第 2 ハウジング 3 2 の内側に挿入されている。シャフト 4 4 の端部には、偏心部 4 7 が固定されている。偏心部 4 7 の中心軸 C L 2 は、シャフト 4 4 の回転軸 C L 1 に対して偏心した位置に設置されている。偏心部 4 7 は、旋回スクロール 2 0 の基盤部 2 1 に設けられたボス部 2 4 の内側に軸受 4 8 を介して設けられている。

20

【 0 0 3 2 】

モータ部 4 0 に通電すると、シャフト 4 4 が回転軸 C L 1 周りに自転する。その際、モータ部 4 0 が出力するトルクは、偏心部 4 7 を介して旋回スクロール 2 0 のボス部 2 4 に伝達される。図 2 に示すように、旋回スクロール 2 0 は、自転防止機構部 5 0 によって自転を規制されつつ、シャフト 4 4 の回転軸 C L 1 の周りを公転する。公転半径は、中心軸 C L 2 と回転軸 C L 1 の距離 W と同等である。このとき、旋回スクロール 2 0 や自転防止機構部 5 0 には、遠心力が作用する。図 2 に示す、中心軸 C L 2 を通る破線の円は、中心軸 C L 2 の公転軌跡である。このとき、突出部 5 2 の摺動部 5 2 1 も規制部 5 1 の内周壁に沿うように、破線の円で示した公転軌跡を描く。距離 W と、摺動部 5 2 1 の外径 D 1 と、規制部 5 1 の内周壁の内径 D 2 との間には、 $W = (D 2 - D 1) / 2$  が成立する関係がある。

30

【 0 0 3 3 】

旋回スクロール 2 0 が公転すると、両スクロール部材の間に形成される圧縮室 3 8 は、径方向外側から径方向内側に向かって旋回移動する。吸入口 3 4 側に位置する圧縮室 3 8 は、シャフト 4 4 の回転角度が 0 度から 3 6 0 度に変化する間に、回転軸 C L 1 または吐出口 3 5 に近づきながら、その容積が次第に縮小するように変化する。これにより、流体機械 1 の外部から吸入口 3 4 を通じて圧縮室 3 8 に供給された空気は圧縮され、この空気は吐出口 3 5 から流体機械 1 の外部に吐き出される。

40

【 0 0 3 4 】

基盤部 2 1 における固定スクロール 3 3 とは反対側の面と、第 2 ハウジング 3 2 における回転軸 C L 1 側の内壁である離間壁 3 2 1 との間には、背圧室 3 9 が設けられている。背圧室 3 9 には、圧縮室 3 8 で圧縮された空気の一部が、基盤部 2 1 を貫通する背圧導入通路 2 5 を経由して供給される。背圧導入通路 2 5 は、圧縮室 3 8 と背圧室 3 9 とを連通する通路である。これにより、旋回スクロール 2 0 は、背圧室 3 9 に供給された空気の圧力によって固定スクロール 3 3 側に付勢されている。

【 0 0 3 5 】

50



第1ハウジング31のうち旋回側摺動面23に対向する部位には、旋回側摺動面23と摺動するハウジング側摺動面36が設けられている。旋回スクロール20が公転する際、背圧室39の空気の圧力により旋回スクロール20は固定スクロール33側に付勢される。このため、旋回側摺動面23とハウジング側摺動面36とは、常に接した状態で摺動する。ハウジング側摺動面36は、旋回スクロール20の軸方向の荷重を受けるためのスラスト軸受部として機能する。旋回スクロール20は、スラスト軸受部としてのハウジング側摺動面36に支持されつつ公転する。

【0036】

旋回側摺動面23とハウジング側摺動面36との間に隙間が生じた場合、圧縮室38から背圧室39に供給された高圧の空気がその隙間を通り固定スクロール33の内側の低圧空間に漏れることが考えられる。この実施形態では、旋回スクロール20は背圧室39の空気の圧力により固定スクロール33側に付勢されるので、旋回側摺動面23とハウジング側摺動面36とが確実に接した状態で摺動する。このため、背圧室39の高圧の空気が固定スクロール33の内側の低圧空間に漏れることを防ぐ効果がある。この流体機械1によれば、空気の圧縮効率の低下を防ぐことができる。

【0037】

ハウジング側摺動面36には、自己潤滑性を有するフッ素または二硫化モリブデンを含有するコーティングが設けられていることが好ましい。これにより、ハウジング側摺動面36の摩擦係数を低くすることが可能である。フッ素コーティングとしては、ポリテトラフルオロエチレンによるコーティングが好ましい。また、このコーティングは薄膜であるので、旋回スクロール20からハウジング30への伝熱を阻害にくい効果を奏する。このため、旋回側摺動面23とハウジング側摺動面36とがより高荷重の下で摺動する場合でも摺動部の温度上昇を抑制することができる。

【0038】

第1ハウジング31には、ハウジング側摺動面36よりも径方向外側に、旋回スクロール20と離間するように凹む凹部37が設けられている。凹部37は、旋回スクロール20の旋回側摺動面23と接触しない部位である。

【0039】

固定側歯部331の先端と旋回スクロール20の基盤部21との間には、隙間が設けられている。旋回側歯部22の先端と、固定スクロール33の基盤部330との間には、隙間が設けられている。これにより、固定側歯部331の先端は、旋回側摺動面23およびハウジング側摺動面36よりも基盤部330側に位置するので、旋回側摺動面23とハウジング側摺動面36とが確実に接した状態で摺動する。背圧室39の高圧の空気が固定スクロール33の内側の低圧空間に漏れることを防ぐ効果を奏する。

【0040】

モータ部40が出力するトルクにより旋回スクロール20が公転すると、旋回側摺動面23とハウジング側摺動面36とが摺動する。この摺動により生じた熱は、その場所にこもることなく、第1ハウジング31および第2ハウジング32を通じて熱拡散し、その外壁から大気に放熱される。これにより、旋回側摺動面23とハウジング側摺動面36の摺動による温度上昇が抑制されるので、旋回側摺動面23の耐摩耗性が向上するとともに、樹脂摺動面の溶融凝着を防ぐ効果を奏する。

【0041】

第1実施形態の流体機械1がもたらす作用効果について説明する。流体機械1は、渦巻き状の固定側ラップを有した固定スクロール33と、固定側ラップとの間に流体を吸入、圧縮および吐出する流体室を形成する旋回側ラップを有した旋回スクロール20とを備える。流体機械1は、旋回スクロール20の自転運動を阻止するために、円形状の内周壁を有する規制部51と規制部51の内周壁に規制されつつ規制部51の内側において旋回する突出部52とをそれぞれ有する複数の自転防止機構部50を備える。突出部52は、一方端側に設けられて規制部51の内周壁に対して摺動する摺動部521と、他方端側に設けられて固定側部材に固定されている被固定部520と、被固定部520と摺動部521

10

20

30

40

50

との間において支えられていない非支持部 5 2 2 とを有する。

【 0 0 4 2 】

この流体機械 1 によれば、規制部 5 1 に対して旋回する突出部 5 2 に非支持部 5 2 2 が設けられている。この構成により、突出部 5 2 に荷重がかかった場合に被固定部 5 2 0 と摺動部 5 2 1 との間で突出部 5 2 を撓ませることが可能である。非支持部 5 2 2 は、突出部 5 2 における撓み可能部であることにより、旋回運動において摺動部 5 2 1 などに荷重がかかった場合に、摺動部 5 2 1 よりも被固定部 5 2 0 側における突出部 5 2 の剛性を低下することができる。突出部 5 2 の剛性低下により、突出部 5 2 の衝撃吸収力が向上するため、摺動部 5 2 1 と規制部 5 1 における衝撃力を抑制する効果が得られ、騒音を低下させることに寄与する。したがって、流体機械 1 は、自転防止機構部 5 0 を起因とする騒音の改善を図ることができる。このような構成によれば、固定側ラップと旋回側ラップとが非対称の渦巻き状をなして自転トルクが正逆反転しやすい場合や、樹脂製の旋回スクロールのように軽量で自励振動を起こしやすい場合に、特に効果を奏する有用な流体機械 1 を提供できる。

10

【 0 0 4 3 】

非支持部 5 2 2 は、固定側部材において規制部 5 1 に対向する面よりも、被固定部 5 2 0 寄りに位置する部分である。固定側部材は、非支持部 5 2 2 に対して径方向に離間して非支持部 5 2 2 との間に空間部を形成する離間壁 3 2 1 を備えている。この構成によれば、離間壁 3 2 1 の軸方向寸法を調整することにより、非支持部 5 2 2 の軸方向長さを設定できるため、固定側部材の形状を変更することによって、突出部 5 2 のもつ衝撃吸収能力を容易に設定できる。

20

【 0 0 4 4 】

離間壁 3 2 1 は、突出部 5 2 の軸方向に沿う長さが摺動部 5 2 1 の軸方向長さよりも長い。この構成によれば、離間壁 3 2 1 の軸方向寸法が摺動部 5 2 1 の軸方向寸法より大きくなるため、突出部 5 2 において先端側の支持されている部分よりも非支持部 5 2 2 を長くできる。これにより、先端側に作用した外力の向きと同じ向きに非支持部 5 2 2 が大きく撓むことによって、突出部 5 2 は外力を吸収して衝撃を大きく緩和することができる。

【 0 0 4 5 】

離間壁 3 2 1 は、突出部 5 2 の軸方向に沿う長さが摺動部 5 2 1 の外径寸法よりも長い。この構成によれば、離間壁 3 2 1 の軸方向寸法が摺動部 5 2 1 の外径寸法より大きくなるため、突出部 5 2 において非支持部 5 2 2 の長さを十分に確保できる。これにより、外力に対して非支持部 5 2 2 を十分に撓ませることによって、突出部 5 2 が外力を吸収する能力を確保でき、自転防止機構部 5 0 は衝撃を緩和する能力を確保できる。

30

【 0 0 4 6 】

離間壁 3 2 1 は、突出部 5 2 の軸方向に沿う長さが、離間壁 3 2 1 と非支持部 5 2 2 の外周面との径方向距離よりも長い。この構成によれば、固定側部材における離間壁 3 2 1 の径方向位置を、非支持部 5 2 2 の軸方向長さよりも非支持部 5 2 2 の外周面に近づけるようにして、固定側部材を形成することができる。これにより、固定側部材の剛性低下を抑えつつ、突出部の剛性を低下させた流体機械 1 を提供できる。

40

【 0 0 4 7 】

( 第 2 実施形態 )

第 2 実施形態について図 4 を参照して説明する。第 2 実施形態は、第 1 実施形態に対して、突出部 5 2 の非支持部 5 2 2 に対して径方向に離間する離間壁 1 3 2 1 の形状が相違する。第 2 実施形態で特に説明しない構成、作用、効果については、第 1 実施形態と同様であり、以下、異なる点についてのみ説明する。

【 0 0 4 8 】

図 4 に示すように、離間壁 1 3 2 1 は、第 2 ハウジング 1 3 2 の一部であって、非支持部 5 2 2 の周囲を取り囲む内周壁を構成する。離間壁 1 3 2 1 は、被固定部 5 2 0 が固定されている部分を底部とする円柱状の凹部を形成している。非支持部 5 2 2 は離間壁 1 3

50

2 1 に対して同軸状に設けられている。離間壁 1 3 2 1 の内周面と非支持部 5 2 2 の外周面とは、全周において均等な距離である間隙が形成されている。離間壁 1 3 2 1 と非支持部 5 2 2 との間には、筒状の空間部が形成されている。この空間部は作動流体が存在しているが、固形物体によって占有されていない領域である。離間壁 1 3 2 1 と非支持部 5 2 2 との間には、この両者に接触する固形物体が存在していない。

【 0 0 4 9 】

この構成により、第 2 実施形態の突出部 5 2 は、被固定部 5 2 0 と摺動部 5 2 1 との間において第 2 ハウジング 1 3 2 によって保持されていない非支持部 5 2 2 を有する。離間壁 1 3 2 1 と非支持部 5 2 2 との間の空間部と背圧室 3 9 とは、第 2 ハウジング 1 3 2 によって区画されている。

10

【 0 0 5 0 】

( 第 3 実施形態 )

第 3 実施形態について図 5 を参照して説明する。第 3 実施形態は、第 1 実施形態に対して、突出部 1 5 2 の形状が相違する。第 3 実施形態で特に説明しない構成、作用、効果については、第 1 実施形態と同様であり、以下、第 1 実施形態と異なる点についてのみ説明する。

【 0 0 5 1 】

図 5 に示すように、基盤部 2 1 における固定スクロール 3 3 とは反対側の面 2 1 0 と、第 2 ハウジング 3 2 における面 2 1 0 に対向する面 3 2 2 とは、わずかに離間している。非支持部 5 2 2 は、第 2 ハウジング 3 2 において規制部 5 1 に対向する面 3 2 2 よりも、被固定部 1 5 2 0 寄りに位置している。突出部 1 5 2 は、非支持部 5 2 2 や摺動部 5 2 1 よりも外径寸法が大きい被固定部 1 5 2 0 を備えている。被固定部 1 5 2 0 は、第 2 ハウジング 3 2 に形成された円柱状凹部 1 3 2 0 に圧入された状態で固定されている。被固定部 1 5 2 0 は非支持部 5 2 2 や摺動部 5 2 1 よりも外径が大きいため、円柱状凹部 1 3 2 0 と被固定部 1 5 2 0 との接触面積を大きくできる。これにより、非支持部 5 2 2 が大きく撓んだ場合でも、突出部 1 5 2 に対する固定力を確保でき、所望の機能を発揮できる自転防止機構部 5 0 を提供できる。

20

【 0 0 5 2 】

第 3 実施形態によれば、非支持部 5 2 2 は被固定部 1 5 2 0 よりも細い部分である。この構成によれば、非支持部 5 2 2 の剛性が被固定部 1 5 2 0 よりも小さくなるため、非支持部 5 2 2 が大きく撓みやすい突出部 1 5 2 を提供できる。これにより、突出部 1 5 2 が外力を吸収する能力を確保でき、自転防止機構部 5 0 は衝撃を緩和する能力を確保できる。

30

【 0 0 5 3 】

( 第 4 実施形態 )

第 4 実施形態について図 6 を参照して説明する。第 4 実施形態は、第 3 実施形態に対して、円柱状凹部 1 3 2 0 と被固定部 2 5 2 0 との位置関係が相違する。第 4 実施形態で特に説明しない構成、作用、効果については、第 1 実施形態および第 3 実施形態と同様であり、以下、第 1 実施形態と異なる点についてのみ説明する。

【 0 0 5 4 】

図 6 に示すように、突出部 2 5 2 は、非支持部 5 2 2 や摺動部 5 2 1 よりも外径寸法が大きい被固定部 2 5 2 0 を備えている。被固定部 2 5 2 0 は、軸方向長さが円柱状凹部 1 3 2 0 よりも短くなっている。この構成により、非支持部 5 2 2 の一部は、円柱状凹部 1 3 2 0 の内部にまで位置している。これにより、突出部 2 5 2 は、突出部 1 5 2 よりも、非支持部 5 2 2 の軸方向長さが長いため、大きく撓むことができ、衝撃吸収効果が大きいという効果を奏する。

40

【 0 0 5 5 】

( 第 5 実施形態 )

第 5 実施形態について図 7 を参照して説明する。第 5 実施形態は、第 3 実施形態に対して、摺動部 1 5 2 1 と規制部 1 5 1 が相違する。第 5 実施形態で特に説明しない構成、作

50

用、効果については、第 1 実施形態と同様であり、以下、前述の実施形態と異なる点についてのみ説明する。

【 0 0 5 6 】

図 7 に示すように、突出部 3 5 2 は、非支持部 5 2 2 よりも外径寸法が大きい摺動部 1 5 2 1 を備えている。この構成によれば、規制部 1 5 1 と摺動部 1 5 2 1 との接触面圧を低減することができる。これにより、摺動部 1 5 2 1 や規制部 1 5 1 の摩耗を抑制し、また焼き付き状態に至りにくい流体機械 1 を提供できる。

【 0 0 5 7 】

前述の規制部 5 1 を構成する凹部には、筒状のスリーブ部材が収容されている。スリーブ部材は、凹部に対して固定されている構成でもよいし回転可能な構成でもよい。さらに摺動部 1 5 2 1 は、旋回スクロール 2 0 の公転に伴い、規制部 1 5 1 であるスリーブ部材の内周壁に規制されつつスリーブ部材の内側を旋回する。スリーブ部材は、表面が旋回スクロール 2 0 よりも硬い素材によって形成されている。スリーブ部材は、例えば金属によって形成されている。これらの構成により、規制部 1 5 1 と摺動部 1 5 2 1 との接触面圧を低減できることに加え、耐摩耗性を有する規制部 1 5 1 によって摩耗速度を遅らせる流体機械を提供できる。

【 0 0 5 8 】

( 第 6 実施形態 )

第 6 実施形態について図 8 を参照して説明する。第 6 実施形態は、第 1 実施形態に対して、規制部 5 1 に対して摺動するリング状部材 5 3 とリング状部材 5 3 の変位規制構造とを有する点が相違する。第 6 実施形態で特に説明しない構成、作用、効果については、第 1 実施形態と同様であり、以下、前述の実施形態と異なる点についてのみ説明する。

【 0 0 5 9 】

図 8 に示すように、突出部 5 2 には、規制部 5 1 と摺動する先端側部分にリング状部材 5 3 が装着されている。リング状部材 5 3 は、突出部 5 2 の先端側部分の外側において回転可能に設置されている。したがって、第 6 実施形態の摺動部 5 2 1 は、ピンに対して回転可能であるリング状部材 5 3 を含んでいる。リング状部材 5 3 は、表面が旋回スクロール 2 0 よりも硬い素材によって形成されている。リング状部材 5 3 は、例えば金属によって形成されている。リング状部材 5 3 は、旋回スクロール 2 0 の公転に伴い、規制部 5 1 の内周壁に規制されつつ規制部 5 1 の内側をピンに対して回転しながら旋回する。第 6 実施形態によれば、規制部 5 1 とリング状部材 5 3 との接触面圧を低減することができる。さらに摺動部 5 2 1 の摩耗を抑制し、また焼き付き状態に至りにくい流体機械 1 を提供できる。

【 0 0 6 0 】

プレート状部材 5 4 は、基盤部 2 1 における面 2 1 0 と第 2 ハウジング 3 2 における面 3 2 2 との間において、面 2 1 0 と面 3 2 2 の両方に対面するように設置されている。プレート状部材 5 4 は、リング状部材 5 3 が軸方向に変位して規制部 5 1 から脱落することを防止する変位規制構造として機能し、例えば金属で形成されている。

【 0 0 6 1 】

( 第 7 実施形態 )

第 7 実施形態について図 9 を参照して説明する。第 7 実施形態は、第 1 実施形態に対して、被固定部 5 2 0 を固定側部材に固定する構造が相違する。第 7 実施形態で特に説明しない構成、作用、効果については、第 1 実施形態と同様であり、以下、前述の実施形態と異なる点についてのみ説明する。

【 0 0 6 2 】

図 9 に示すように、固定側部材である第 2 ハウジング 3 2 は、突出部 5 2 の被固定部 5 2 0 の周り、または圧入口周囲において加締められた加締め部 3 2 3 を有している。加締め部 3 2 3 は、第 2 ハウジング 3 2 の円柱状凹部 3 2 0 に圧入された被固定部 5 2 0 の外周面に対して軸心側に押す外力を与えるように第 2 ハウジング 3 2 において塑性変形した部分である。加締め部 3 2 3 は、図 9 に示す加締め用治具 6 0 を突出部 5 2 の外側に嵌め

10

20

30

40

50

た状態で、加締め用治具 60 に対して軸方向の外力を加えて第 2 ハウジング 32 における被固定部 520 の周囲を塑性変形させることにより、形成することができる。

【0063】

第 7 実施形態によれば、摺動部 521 の旋回時に規制部 51 から摺動部 521 が受ける荷重  $F_1$  に対して、被固定部 520 の加締め部 323 近傍には反対向きの反力  $F_2$  が作用する。この反力  $F_2$  は、非支持部 522 の軸方向長さが大きいほど大きくなる傾向がある。この懸念に対して、加締め部 323 は固定側部材と圧入された被固定部 520 との接触面圧を高め、反力  $F_2$  によって被固定部 520 が固定側部材から脱落することを防止する効果を奏している。

【0064】

(第 8 実施形態)

第 8 実施形態について図 10 を参照して説明する。第 8 実施形態は、第 1 実施形態および第 2 実施形態に対して、摺動部 521 と被固定部 520 との間における突出部 52 の中間部分を撓ませるための構造が相違する。第 8 実施形態で特に説明しない構成、作用、効果については、前述の実施形態と同様であり、以下、異なる点についてのみ説明する。

【0065】

図 10 に示すように、突出部 52 は、被固定部 520 と摺動部 521 との間において、弾性部材 55 によって支えられている。弾性部材 55 は荷重に対して容易に弾性変形する材質によって形成されている筒状の弾性変形部材である。弾性部材 55 は、内周面において突出部 52 に接触し、外周面において円柱状凹部を形成する離間壁 1321 に接触している。弾性部材 55 は、円柱状凹部の軸方向長さ全体にわたって突出部 52 を支える軸方向長さを有している。弾性部材 55 は、伸縮容易な材質、例えばエラストマ、合成ゴム、天然ゴム、ウレタン、フッ素系ゴム等によって形成することができる。

【0066】

第 8 実施形態の流体機械 1 において、突出部 52 は被固定部 520 と摺動部 521 との間において、固定側部材よりも荷重に対する変形量が多い材質で形成されている弾性変形部材によって支えられている。

【0067】

この流体機械 1 によれば、突出部 52 に荷重がかかった場合に被固定部 520 と摺動部 521 との間で弾性変形部材が弾性変形するため、突出部 52 を撓ませることが可能である。これにより、旋回運動において摺動部 521 などに荷重がかかった場合に、摺動部 521 よりも被固定部 520 側における突出部 52 の剛性を低下することができる。このように弾性変形部材によって支えられている部分は被固定部 520 を固定している固定側部材よりも柔らかく容易に弾性変形するため、突出部 52 の衝撃吸収力が向上する。この流体機械 1 は、摺動部 521 と規制部 51 における衝撃力を抑制する効果が得られ、騒音を低下させることに寄与する。

【0068】

(第 9 実施形態)

第 9 実施形態について図 11 を参照して説明する。第 9 実施形態は、第 8 実施形態に対して、弾性変形部材である弾性部材 155 の軸方向長さが相違する。第 9 実施形態で特に説明しない構成、作用、効果については、第 8 実施形態と同様であり、以下、異なる点についてのみ説明する。

【0069】

図 11 に示すように、弾性部材 155 は、内周面において円柱状凹部の中ほどで突出部 52 に接触し、外周面において円柱状凹部の中ほどで離間壁 1321 に接触している。この構成により、第 9 実施形態の突出部 52 は、弾性部材 155 に支えられている部分の両側に非支持部 522 を備えている。弾性部材 155 は、円柱状凹部の軸方向長さの一部にわたって突出部 52 を支える軸方向長さを有している。弾性部材 155 は、伸縮容易な材質、例えばエラストマ、合成ゴム、天然ゴム、ウレタン、フッ素系ゴム等によって形成することができる。

10

20

30

40

50

## 【 0 0 7 0 】

第 9 実施形態の流体機械 1 において、突出部 5 2 は被固定部 5 2 0 と摺動部 5 2 1 との間において、固定側部材よりも荷重に対する変形量が多い材質で形成されている弾性変形部材によって部分的に支えられている。

## 【 0 0 7 1 】

この流体機械 1 によれば、突出部 5 2 に荷重がかかった場合に被固定部 5 2 0 と摺動部 5 2 1 との間で弾性部材 1 5 5 が弾性変形するため、突出部 5 2 を撓ませることが可能である。このように弾性部材 1 5 5 によって支えられている部分は被固定部 5 2 0 を固定している固定側部材よりも柔らかく容易に弾性変形するため、突出部 5 2 の衝撃吸収力が向上する。

10

## 【 0 0 7 2 】

( 他の実施形態 )

この明細書の開示は、例示された実施形態に制限されない。開示は、例示された実施形態と、それらに基づく当業者による変形態様を包含する。例えば、開示は、実施形態において示された部品、要素の組み合わせに限定されず、種々変形して実施することが可能である。開示は、多様な組み合わせによって実施可能である。開示は、実施形態に追加可能な追加的な部分をもつことができる。開示は、実施形態の部品、要素が省略されたものを包含する。開示は、一つの実施形態と他の実施形態との間における部品、要素の置き換え、または組み合わせを包含する。開示される技術的範囲は、実施形態の記載に限定されない。開示される技術的範囲は、特許請求の範囲の記載によって示され、さらに特許請求の範囲の記載と均等の意味および範囲内での全ての変更を含むものと解されるべきである。

20

## 【 0 0 7 3 】

前述の実施形態において突出部はピンなどの棒状体であるが、明細書の開示する目的を達成可能な突出部は、内部に空洞があるような棒状体または筒状体であってもよい。

## 【 0 0 7 4 】

前述の実施形態において固定スクロール 3 3 は、第 1 ハウジング 3 1 の一部であるが、第 1 ハウジング 3 1 とは別個の部材によって構成してもよい。別個の部材である固定スクロール 3 3 は第 1 ハウジング 3 1 に固定されることによって、第 1 ハウジング 3 1 と一体になる。また、固定スクロール 3 3 は、前述の実施形態においてアルミニウム等の金属によって形成されていると記載したが、樹脂材料によって形成されている構成でもよい。この場合、固定スクロール 3 3 は、第 1 ハウジング 3 1 の一部であってもよいし、第 1 ハウジング 3 1 に固定された別個の部材であってもよい。

30

## 【 0 0 7 5 】

前述の実施形態において固定側ラップと旋回側ラップは、巻き角度範囲が異なる非対称の渦巻き構造をなす関係であると説明したが、これらのラップは巻き角度範囲が同等である対称の渦巻き構造をなす関係であってもよい。

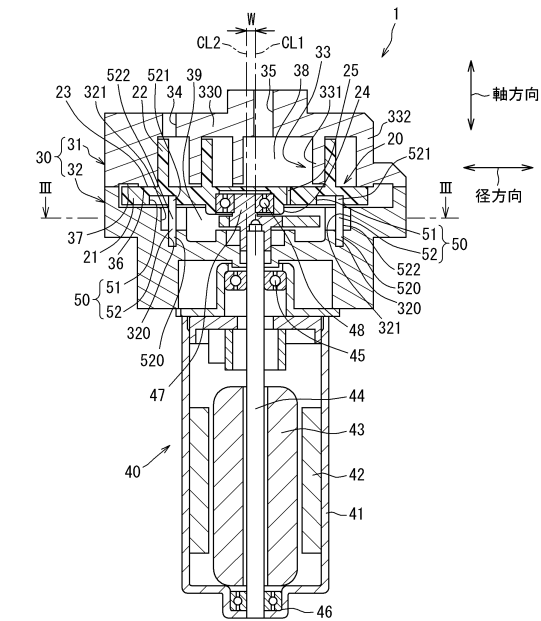
## 【 符号の説明 】

## 【 0 0 7 6 】

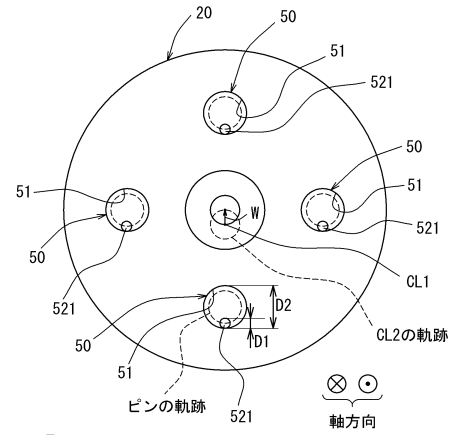
2 0 ... 旋回スクロール、 2 2 ... 旋回側歯部 ( 旋回側ラップ )  
 3 2 , 1 3 2 ... 第 2 ハウジング ( 固定側部材 )、 3 3 ... 固定スクロール  
 3 8 ... 圧縮室 ( 流体室 )、 5 0 ... 自転防止機構部、 5 1 , 1 5 1 ... 規制部  
 5 2 , 1 5 2 , 2 5 2 , 3 5 2 ... 突出部  
 5 5 , 1 5 5 ... 弾性部材 ( 弾性変形部材 )  
 3 3 1 ... 固定側歯部 ( 固定側ラップ )、 5 2 0 , 1 5 2 0 , 2 5 2 0 ... 被固定部  
 5 2 1 , 1 5 2 1 ... 摺動部、 5 2 2 ... 非支持部

40

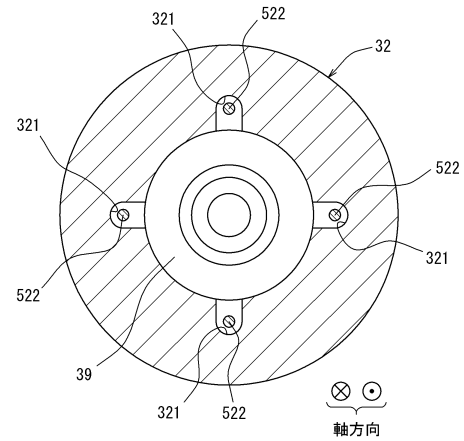
【図 1】



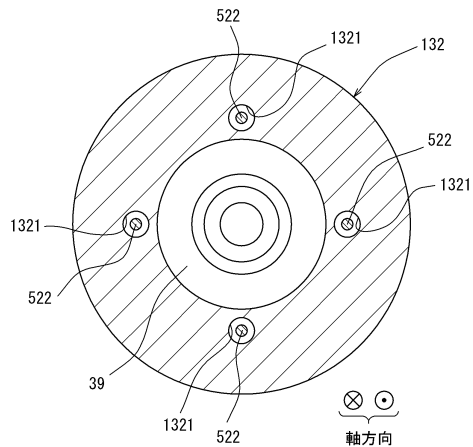
【図 2】



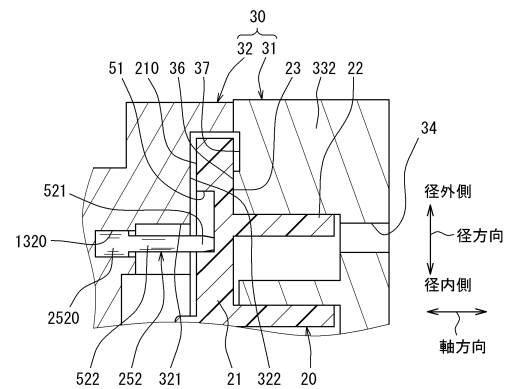
【図 3】



【図 4】

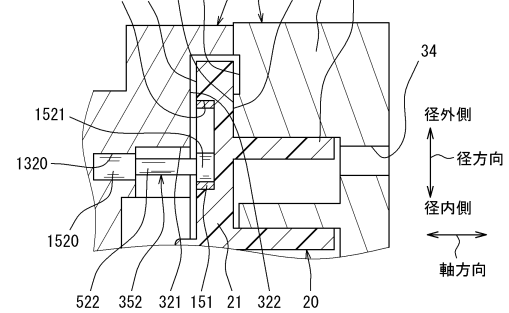
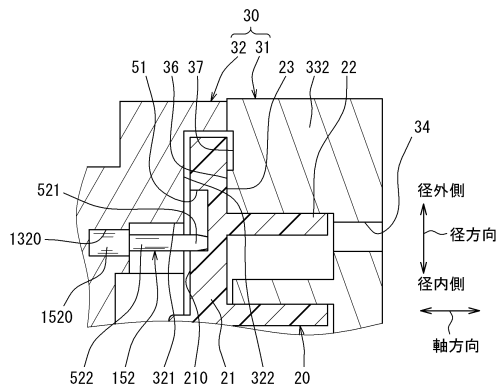


【図 6】

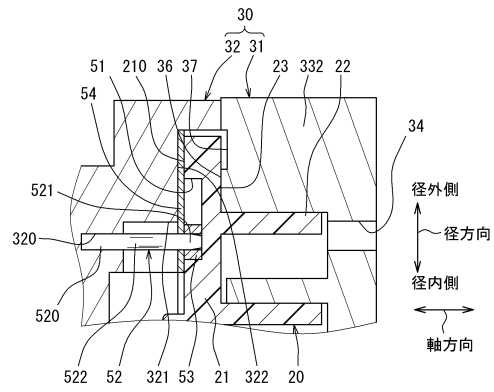


【図 7】

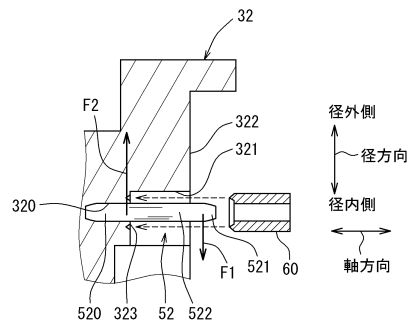
【図 5】



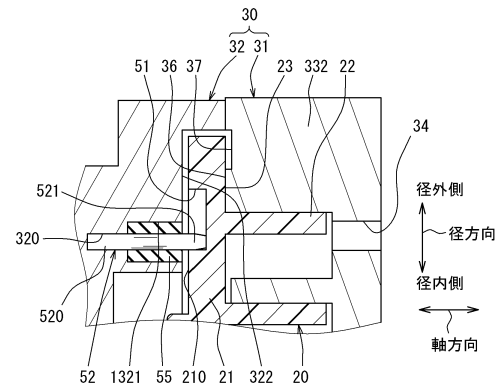
【図 8】



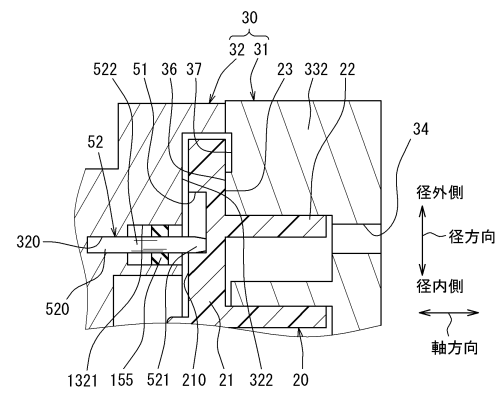
【図 9】



【図 10】



【図 11】





---

フロントページの続き

(72)発明者 齋藤 亙太  
愛知県刈谷市昭和町1丁目1番地 株式会社デンソー内

審査官 松浦 久夫

(56)参考文献 国際公開第2015/016028(WO, A1)  
特開2006-183527(JP, A)  
特開2005-188442(JP, A)  
特開2006-138243(JP, A)  
特開2014-098316(JP, A)  
特開平07-293466(JP, A)  
特開2008-267149(JP, A)

(58)調査した分野(Int.Cl., DB名)  
F04C 18/02