

(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2016-166641

(P2016-166641A)

(43) 公開日 平成28年9月15日 (2016.9.15)

(51) Int.Cl.	F 1	テーマコード (参考)
<b>F 1 6 H 15/38</b> (2006.01)	F 1 6 H 15/38	3 J 0 5 1
<b>H 0 2 K 7/10</b> (2006.01)	H 0 2 K 7/10	5 H 6 0 7

審査請求 未請求 請求項の数 10 O L (全 15 頁)

(21) 出願番号	特願2015-46285 (P2015-46285)	(71) 出願人	000000974
(22) 出願日	平成27年3月9日 (2015.3.9)		川崎重工業株式会社
			兵庫県神戸市中央区東川崎町3丁目1番1号
		(74) 代理人	110000556
			特許業務法人 有古特許事務所
		(72) 発明者	田中 謙一郎
			兵庫県明石市川崎町1番1号 川崎重工業株式会社 明石工場内
		(72) 発明者	今井 秀幸
			兵庫県明石市川崎町1番1号 川崎重工業株式会社 明石工場内
		Fターム(参考)	3J051 AA03 BA03 BD01 BE09 CA05
			CB04 EC03 ED08 FA10
			5H607 AA12 BB02 CC03 EE23 EE27
			FF22

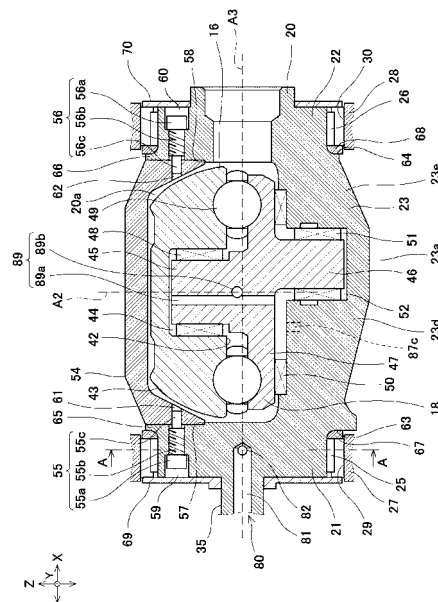
(54) 【発明の名称】 トロイダル無段変速機及び航空機用駆動機構一体型発電装置

## (57) 【要約】

【課題】 トロイダル無段変速機のトラニオンを小型化する。

【解決手段】 トロイダル無段変速機が、互いに対向配置される入力ディスク及び出力ディスクと、前記入力ディスクと前記出力ディスクとの間に傾転可能に挟まれ、前記入力ディスクの回転駆動力を傾転角に応じた変速比で前記出力ディスクに伝達するパワーローラと、傾転軸線と同軸状に配置された一対の枢軸部、及び、傾転軸線方向において前記一対の枢軸部の間に位置して前記パワーローラが回転自在に取り付けられる本体部を有するトラニオンと、前記パワーローラから見て前記本体部と反対側において前記傾転軸線方向に延びて前記トラニオンに連結されるビームと、を備える。前記一対の枢軸部が、前記本体部から前記傾転軸線方向と垂直な突出方向に突出する。前記ビームが前記一対の枢軸部に挿入される連結具で前記一対の枢軸部と連結される。

【選択図】 図3



## 【特許請求の範囲】

## 【請求項 1】

互いに対向配置される入力ディスク及び出力ディスクと、  
前記入力ディスクと前記出力ディスクとの間に傾転可能に挟まれ、前記入力ディスクの回転駆動力を傾転角に応じた変速比で前記出力ディスクに伝達するパワーローラと、  
傾転軸線と同軸状に配置された一对の枢軸部、及び、傾転軸線方向において前記一对の枢軸部の間に位置して前記パワーローラが回転自在に取り付けられる本体部を有するトラニオンと、  
前記パワーローラから見て前記本体部と反対側において前記傾転軸線方向に延びて前記トラニオンに連結されるビームと、を備え、  
前記一对の枢軸部が、前記本体部から前記傾転軸線方向と垂直な突出方向に突出し、  
前記ビームが前記一对の枢軸部に挿入される連結具で前記一对の枢軸部と連結される、トロイダル無段変速機。

10

## 【請求項 2】

前記ビームが、前記一对の枢軸部の内面と前記傾転軸線方向に重ねられ、前記連結具が前記傾転軸線方向に挿入される、請求項 1 に記載のトロイダル無段変速機。

## 【請求項 3】

前記一对の枢軸部は、前記内面の前記突出方向における先端部を前記傾転軸線方向の外側にオフセットすることで形成される一对の段差面を有し、  
前記ビームが前記突出方向において前記段差面に重ねられる、請求項 2 に記載のトロイダル無段変速機。

20

## 【請求項 4】

前記連結具は、前記ビームに挿入される非ねじ部を有し、  
前記一对の枢軸部の各々が、単一の前記連結具で前記ビームに連結される、請求項 3 に記載のトロイダル無段変速機。

## 【請求項 5】

前記一对の枢軸部の各々が、1つの前記連結具で、前記ビームに連結され、  
前記一对の枢軸部に対応した一对の前記連結具が、前記傾転軸線及び前記突出方向に垂直な前記トラニオンの幅方向における前記枢軸部の中央部で、同軸状に配置される、請求項 1 乃至 4 のいずれか 1 項に記載のトロイダル無段変速機。

30

## 【請求項 6】

前記トラニオン及び前記パワーローラに油を供給する油路、を備え、  
前記油路は、前記一对の枢軸部のうち的一方である第 1 枢軸部の内部で前記突出方向に延びる第 1 枢軸油路を含む、請求項 1 乃至 5 のいずれか 1 項に記載のトロイダル無段変速機。

## 【請求項 7】

前記トラニオンは、前記本体部の内面に開口する取付孔を有し、前記パワーローラは、前記取付孔に回転可能に挿入される取付軸を介して前記本体部に取り付けられ、  
前記取付孔及び前記第 1 枢軸油路は、前記傾転軸線から前記傾転軸線方向及び前記突出方向に垂直な前記トラニオンの幅方向の一方側に偏在し、  
前記油路は、前記本体部の内部で前記傾転軸線方向に延び、前記第 1 枢軸油路の前記突出方向における基端部を前記取付孔に連通させる本体油路を含む、請求項 6 に記載のトロイダル無段変速機。

40

## 【請求項 8】

前記油路は、前記第 1 枢軸油路の前記突出方向における先端部と連通し、前記第 1 枢軸部の内面に開口して前記パワーローラの周面と対向する第 1 ノズルと、前記一对の枢軸部のうち他方である第 2 枢軸部の内面に開口して前記パワーローラの周面と対向する第 2 ノズルと、前記第 1 枢軸油路の前記突出方向における基端部から前記本体部及び前記第 2 枢軸部の内部を通して前記第 2 ノズルに接続される分配油路と、を含む、請求項 5 乃至 7 のいずれか 1 項に記載のトロイダル無段変速機。

50

**【請求項 9】**

請求項 1 乃至 8 のいずれか 1 項に記載のトロイダル無段変速機と、  
航空機のエンジン回転軸から取り出される回転動力を前記トロイダル無段変速機に入力する入力機構と、  
前記トロイダル無段変速機の出力で駆動される発電機と、を備える、航空機用駆動機構一体型発電装置。

**【請求項 10】**

前記入力機構が、前記エンジン回転軸から取り出された回転動力が入力される装置入力軸と、前記装置入力軸の回転を前記トロイダル無段変速機に伝達するギヤ対とを備え、  
前記装置入力軸が、前記トロイダル無段変速機の軸方向と平行であり、  
前記トロイダル無段変速機の前記傾転軸線が、前記装置入力軸と前記トロイダル無段変速機における回転軸とを結ぶ直線の延在方向と非垂直である、請求項 9 に記載の航空機用駆動機構一体型発電装置。

**【発明の詳細な説明】****【技術分野】****【0001】**

本発明は、トロイダル無段変速機及び航空機用駆動機構一体型発電装置に関する。

**【背景技術】****【0002】**

トロイダル無段変速機の変速比は、入力ディスクと出力ディスクの間に介在するパワーローラを傾転させることで、連続的に変更される。特許文献 1 では、パワーローラが、一对の枢軸を有するトラニオンに取り付けられ、枢軸の中心線周りに傾転するように案内される。トラニオンは、パワーローラを支持する支持板部、及びその両端部に形成された一对の折れ曲がり壁部を有する。折れ曲がり壁部の先端部同士は、連結部材を介して連結される。ピンが折れ曲がり壁部に挿入されることで、折れ曲がり壁部が連結部材と連結される。

**【先行技術文献】****【特許文献】****【0003】**

【特許文献 1】特開 2003 - 202062 号公報

**【発明の概要】****【発明が解決しようとする課題】****【0004】**

ピンによる連結部材と折れ曲がり壁部との連結信頼性を得るには、折れ曲がり壁部が十分に大きい厚さ（枢軸の中心線方向における寸法）を有することを求められる。一对の枢軸は、このような折れ曲がり壁部の外側面から枢軸の中心線方向に突出する。したがって、トラニオンが枢軸の中心線方向に大きい。

**【0005】**

そこで本発明は、トロイダル無段変速機のトラニオンの小型化を目的とする。

**【課題を解決するための手段】****【0006】**

本発明の一態様に係るトロイダル無段変速機は、互いに対向配置される入力ディスク及び出力ディスクと、前記入力ディスクと前記出力ディスクとの間に傾転可能に挟まれ、前記入力ディスクの回転駆動力を傾転角に応じた変速比で前記出力ディスクに伝達するパワーローラと、傾転軸線と同軸状に配置された一对の枢軸部、及び、傾転軸線方向において前記一对の枢軸部の間に位置して前記パワーローラが回転自在に取り付けられる本体部を有するトラニオンと、前記パワーローラから見て前記本体部と反対側において前記傾転軸線方向に延びて前記トラニオンに連結されるビームと、を備え、前記一对の枢軸部が、前記本体部から前記傾転軸線方向と垂直な突出方向に突出し、前記ビームが前記一对の枢軸部に挿入される連結具で前記一对の枢軸部と連結される。

## 【 0 0 0 7 】

前記構成によれば、一对の枢軸部がビームを介して連結され、そのための連結具が枢軸部に挿入される。即ち、一对の枢軸部がビームとトラニオンとの連結信頼性を得るために必要となる連結具の取り付け部を兼ねる。このため、一对の枢軸部と傾転軸線方向に隣接して分厚い壁を設けずにすみ、トラニオンを傾転軸線方向に小型化できる。

## 【 0 0 0 8 】

本発明の一態様に係る航空機用駆動機構一体型発電装置は、前述のトロイダル無段変速機と、航空機のエンジン回転軸から取り出される回転動力を前記トロイダル無段変速機に入力する入力機構と、前記トロイダル無段変速機の出力で駆動される発電機と、を備える。

10

## 【 0 0 0 9 】

前記構成によれば、トラニオンの小型化に伴い、駆動機構一体型発電装置の他の構成要素とトロイダル無段変速機の間に余地を創生できる。他の構成要素を余地に配置することができ、他の構成要素をトロイダル無段変速機に近づけることができるため、駆動機構一体型発電装置の小型化に資する。

## 【 発明の効果 】

## 【 0 0 1 0 】

本発明によれば、トロイダル無段変速機のトラニオンを小型化できる。

## 【 図面の簡単な説明 】

## 【 0 0 1 1 】

【 図 1 】実施形態に係る駆動機構一体型発電装置の動力伝達経路を模式的に表す概要図である。

20

【 図 2 】トロイダル無段変速機の構成を示す図である。

【 図 3 】パワーローラ及びトラニオンの断面図である。

【 図 4 】図 4 A は図 3 の A - A 線に沿ったトラニオンの断面図、図 4 B は図 4 A の B - B 線に沿ったトラニオンの断面図、図 4 C は図 4 B の C - C 線に沿ったトラニオンの断面図、図 4 D は図 4 B の D - D 線に沿ったトラニオンの断面図である。

## 【 発明を実施するための形態 】

## 【 0 0 1 2 】

以下、図面を参照して実施形態について説明する。

30

## 【 0 0 1 3 】

なお、本書における「垂直」は略垂直を含む概念である。単に「平行」、「直交」及び「ねじれの位置」という場合も同様である。

## 【 0 0 1 4 】

図 1 に示すように、駆動機構一体型発電装置 ( Integrated Drive Generator : 以下、「 I D G 」という ) 1 は、発電機 3 をトロイダル無段変速機 ( 以下、「変速機」という ) 10 と共に収容するケーシング 2 を備えている。 I D G 1 は航空機の交流電源に用いられ、ケーシング 2 は航空機のエンジンに取り付けられる。

## 【 0 0 1 5 】

変速機 10 は、互いに同軸に配置されて相対回転可能な変速機入力軸 11 及び変速機出力軸 12 を備えている ( 以下、2 軸 11 , 12 の回転軸を「変速機軸心 A 1」という ) 。

40

## 【 0 0 1 6 】

変速機入力軸 11 は入力機構 4 を介してエンジン回転軸に接続される。入力機構 4 は、エンジン回転軸から取り出された回転動力が入力される装置入力軸 4 a、及び装置入力軸 4 a の回転を変速機入力軸 11 に伝達するギヤ対 4 b を含む。ギヤ対 4 b は、装置入力軸 4 a と一体回転する伝達ギヤ 5 a、及び伝達ギヤ 5 a と噛合され変速機入力軸 11 と一体回転する変速機入力ギヤ 5 b から構成される。装置入力軸 4 a は変速機 10 の軸方向と平行であり、ギヤ対 4 b は平行軸ギヤ対である。変速機出力軸 12 は動力伝達機構 6 ( 例えば、平行軸ギヤ列 ) を介して発電機入力軸 7 に接続される。

## 【 0 0 1 7 】

50

装置入力軸 4 a の一部、ギヤ対 4 b、動力伝達機構 6、及び発電機入力軸 7 もケーシング 2 に收容される。I D G 1 の 1 以上の補機（例えば、オイルポンプ）が、入力機構 4 又は動力伝達機構 6 から取り出された回転動力に基づき駆動されてもよい。

【0018】

エンジン回転軸から取り出された回転動力は入力機構 4 を介して変速機入力軸 1 1 に入力される。変速機 1 0 は、変速機入力軸 1 1 の回転を変速して変速機出力軸 1 2 に出力する。変速機出力軸 1 2 の回転は動力伝達機構 6 を介して発電機入力軸 7 に出力される。発電機入力軸 7 が回転すると、発電機 3 は、発電機入力軸 7 の回転速度に比例した周波数で交流電力を発生する。変速機 1 0 の変速比は、エンジン回転軸の回転速度の変動に関わらず発電機入力軸 7 の回転速度を適値（機内電装品の作動に適した周波数（例えば、400Hz）と対応する値）に保つように連続的に変更される。これにより、周波数が一定の適値に保たれる。

10

【0019】

変速機 1 0 は、ハーフトロイダル型且つダブルキャビティ型であり、入力ディスク 1 3 及び出力ディスク 1 4 を 2 組備えている。入力ディスク 1 3 は、変速機入力軸 1 1 の外周面上に、変速機入力軸 1 1 と一体回転するよう設けられる。出力ディスク 1 4 は、変速機出力軸 1 2 の外周面上に、変速機出力軸 1 2 と一体回転するよう設けられる。一組のディスク 1 3、1 4 は、変速機 1 0 の軸方向に互いに対向配置され、2 軸 1 1、1 2 よりも径方向外方で変速機軸心 A 1 の周方向に連続する円環状のキャビティ 1 5 を 1 つ形成する。2 組の入力ディスク 1 3 及び出力ディスク 1 4 ひいては 2 つのキャビティ 1 5 が、変速機 1 0 の軸方向に並べられる。

20

【0020】

変速機 1 0 は中央入力型である。変速機出力軸 1 2 が、中空の変速機入力軸 1 1 内に挿通され、変速機入力軸 1 1 から両側に突出する。2 つの出力ディスク 1 4 は変速機出力軸 1 2 の 2 つの突出部に分かれて配置される。2 つの入力ディスク 1 3 は変速機入力軸 1 1 上で背中合わせに配置される。変速機入力ギヤ 5 b は、変速機入力軸 1 1 の外周面上に設けられ、2 つの入力ディスク 1 3 間に配置される。動力伝達機構 6 の上流端を構成する要素（例えば、平歯車）は、変速機出力軸 1 2 の一方の突出部の外周面上に設けられ、この突出部上の出力ディスク 1 4 を基準にして変速機 1 0 の軸方向において入力ディスク 1 3 と反対側に配置される。

30

【0021】

変速機 1 0 は、複数のパワーローラ 1 6 及び複数のパワーローラ 1 6 と一対一で対応する複数のトラニオン 2 0 を備える。複数のパワーローラ 1 6 は同じ構造を有し、複数のトラニオン 2 0 は同じ構造を有する。複数（例えば 2 つ）のパワーローラ 1 6 が、1 つのキャビティ 1 5 内に変速機軸心 A 1 の周方向に等間隔をあけて配置される。パワーローラ 1 6 は支持部 1 8 を介して対応するトラニオン 2 0 に対して回転軸線 A 2 周りに回転可能に支持される。トラニオン 2 0 は、ケーシング 2 に対し、傾転軸線 A 3 周りに傾転可能且つ傾転軸線 A 3 の方向（以下、「傾転軸線方向 X」という）に変位可能に支持される。傾転軸線 A 3 は変速機軸心 A 1 とねじれの位置にあり、回転軸線 A 2 は傾転軸線 A 3 と垂直である。

40

【0022】

ケーシング 2 は多目的で用いられる油を貯留している。例えば、油は、パワーローラ 1 6 と入力ディスク 1 3 との接触部（以下、「入力接触部」という）、及びパワーローラ 1 6 と出力ディスク 1 4 との接触部（以下、「出力接触部」という）にトラクションオイルとして供給される。パワーローラ 1 6 は、クランプ機構（図示せず）で発生される変速機 1 0 の軸方向の強いクランプ力によってディスク 1 3、1 4 に高圧で押し付けられる。それにより高粘度の油膜が、入力接触部及び出力接触部に形成される。クランプ機構が油圧式である場合、油はクランプ機構に作動油として供給される。

【0023】

変速機入力軸 1 1 が回転すると、入力ディスク 1 3 が回転駆動され、パワーローラ 1 6

50

が入力接触部で生じる油膜の剪断抵抗で回転軸線 A 2 周りに回転駆動される。パワーローラ 1 6 が回転すると、出力ディスク 1 4 が出力接触部で生じる油膜の剪断抵抗で回転駆動され、変速機出力軸 1 2 が回転駆動される。トラニオン 2 0 及びこれに取り付けられているパワーローラ 1 6 が傾転軸線方向 X に移動すると、パワーローラ 1 6 の傾転軸線 A 3 周りの回転角（以下、「傾転角」という）が変更され、変速機 1 0 の変速比が傾転角に応じて連続的に変更される。このように、変速機 1 0 では、回転動力がトラクションドライブにより変速機入力軸 1 1 から変速機出力軸 1 2 へと伝達される。パワーローラ 1 6 は、入力ディスク 1 3 と出力ディスク 1 4 との間に傾転軸線 A 3 の周りに傾転可能に挟まれ、入力ディスク 1 3 の回転駆動力を傾転角に応じた変速比で変速して出力ディスク 1 4 に伝達する。

10

#### 【0024】

図 2 に示すように、トラニオン 2 0 は、同軸状に配置された一对の枢軸部 2 1 , 2 2 、及び回転軸線 A 2 周りに回転自在にパワーローラ 1 6 が取り付けられる本体部 2 3 を有する。枢軸部 2 1 , 2 2 の中心線は傾転軸線 A 3 上に位置し又は傾転軸線 A 3 を構成する。本体部 2 3 は、傾転軸線方向 X において一对の枢軸部 2 1 , 2 2 の間に位置する。以下、枢軸部 2 1 , 2 2 の一方を「第 1 枢軸部 2 1 」、他方を「第 2 枢軸部 2 2 」という。

#### 【0025】

第 1 枢軸部 2 1 は軸受 2 5 を介して第 1 ヨーク 2 7 の貫通穴 2 9 に嵌め込まれ、第 2 枢軸部 2 2 は軸受 2 6 を介して第 2 ヨーク 2 8 の貫通穴 3 0 に嵌め込まれる。一对のヨーク 2 7 , 2 8 は、ケーシング 2 ( 図 1 参照 ) に取り付けられる。トラニオン 2 0 は、ヨーク 2 7 , 2 8 を介し、傾転軸線 A 3 周りに回転（揺動、傾転又は角変位）可能且つ傾転軸線方向 X に変位可能にケーシング 2 に支持される。このように、一对の枢軸部 2 1 , 2 2 は、軸受 2 5 , 2 6 に挿通される軸頸であり、（軸受 2 5 , 2 6 と共に）一对のヨーク 2 7 , 2 8 に嵌め込まれる部分である。

20

#### 【0026】

ヨーク 2 7 , 2 8 は、トラニオン 2 0 の総数と同数の貫通穴 2 9 , 3 0 を有する。全てのトラニオン 2 0 は、傾転軸線 A 3 が互いに平行となるように、傾転軸線方向 X の一方側で第 1 ヨーク 2 7 に支持されて他方側で第 2 ヨーク 2 8 に支持される。

#### 【0027】

トラニオン 2 0 及びこれに取り付けられているパワーローラ 1 6 は、IDG 1 の油圧駆動機構 3 1 によって傾転軸線方向 X に変位するよう駆動される。油圧駆動機構 3 1 は、例えば複数のトラニオン 2 0 と一対一に対応する複数の油圧シリンダ 3 2 によって構成される。

30

#### 【0028】

油圧シリンダ 3 2 は、シリンダ本体 3 3 、ピストン 3 4 及びロッド 3 5 を有する。シリンダ本体 3 3 は、傾転軸線 A 3 と直交する取合面 3 6 上に固定される。取合面 3 6 は、第 1 ヨーク 2 7 を基準として傾転軸線方向 X において変速機軸心 A 1 と反対側に配置され、シリンダ本体 3 3 は取合面 3 6 を基準として傾転軸線方向 X において第 1 ヨーク 2 7 と反対側に配置される。油圧シリンダ 3 2 は、例えば複動片ロッド型であり、ピストン 3 4 は、シリンダ本体 3 3 の内空間に傾転軸線方向 X に往復動可能に配置され、内空間がピストン 3 4 により 2 つの油室 3 3 a , 3 3 b に区画される。ロッド 3 5 は、一端部でピストン 3 4 に固定され、他端部で第 1 枢軸部 2 1 に固定される。ケーシング 2 ( 図 1 参照 ) に貯留されている油は、油室 3 3 a , 3 3 b に油圧駆動機構 3 1 の作動油として供給される。油室 3 3 a , 3 3 b への供給油圧に応じて、ピストン 3 4 が傾転軸線方向 X に移動し、ロッド 3 5 がピストン 3 4 の動作に応じて傾転軸線方向 X に進退する。トラニオン 2 0 及びパワーローラ 1 6 が連動して傾転軸線方向 X に移動し、傾転角及び変速機 1 0 の変速比が連続的に変更される。

40

#### 【0029】

以下、図 3 及び 4 A - D を参照して、トラニオン 2 0 及びその周辺の構造について説明する。

50

## 【 0 0 3 0 】

一对の枢軸部 2 1 , 2 2 は、円筒状であり、本体部 2 3 の傾転軸線方向 X の両端部から傾転軸線 A 3 に垂直な方向（以下、「突出方向 Z」という）に突出するように立設している。トラニオン 2 0 は、一对の枢軸部 2 1 , 2 2 及び本体部 2 3 で囲まれるローラ収容空間 2 0 a を形成し、パワーローラ 1 6 はローラ収容空間 2 0 a に配置される。

## 【 0 0 3 1 】

以下、一对の枢軸部 2 1 , 2 2 及び本体部 2 3 の表面のうち、パワーローラ収容空間 2 0 a に面してパワーローラ 1 6 と対向するものを「内面」という。枢軸部 2 1 , 2 2 においては、傾転軸線方向 X において内面と反対の面を「外面」という。本体部 2 3 については、内面と突出方向 Z において反対の面を「外面」という。傾転軸線方向 X においてトラニオン 2 0 の傾転軸線方向 X の中心に近い側を「内側」、この中心から遠い側を「外側」という。突出方向 Z において本体部 2 3 の外面に近い側を「基端側」、本体部 2 3 から遠い側を「先端側」という。傾転軸線方向 X にも突出方向 Z にも垂直な方向をトラニオン 2 0 の「幅方向 Y」という。本体部 2 3 の内面は、概略 X Y 方向に広がる平面であり、突出方向 Z は、本体部 2 3 の高さ又は厚さ方向に相当する。

## 【 0 0 3 2 】

図 3 に示すように、パワーローラ 1 6 は半球形状であり、湾曲した周面 4 3 を有する。支持部 1 8 の支軸 4 5 がパワーローラ 1 6 の一端面 4 2 に開口する円孔 4 4 に挿入され、パワーローラ 1 6 は軸受 4 8 , 4 9 により支持部 1 8 に対して回転可能に支持される（支軸 4 5 及び円孔 4 4 の中心線が回転軸線 A 2 を構成する）。軸受 4 8（例えば、ラジアル針状ころ軸受）は支軸 4 5 と円孔 4 4 の内周面との間に介在している。支軸 4 5 は円盤状のフランジ 4 7 の一端面から垂直に突出する。軸受 4 9 は、パワーローラ 1 6 で内輪を構成しフランジ 4 7 で外輪を構成したスラスト転がり軸受であり、軸受 4 9 の転動体がパワーローラ 1 6 の一端面 4 2 とフランジ 4 7 の一端面の間に挟持される。

## 【 0 0 3 3 】

支持部 1 8 はフランジ 4 7 の他端面から垂直に突出する取付軸 4 6 を有し、取付軸 4 6 が本体部 2 3 に形成された取付孔 5 2 に挿入されることで、パワーローラ 1 6 が本体部 2 3 に取り付けられてローラ収容空間 2 0 a に配置される。取付孔 5 2 は、突出方向 Z に延びる非貫通穴で、本体部 2 3 の内面に開口する。回転軸線 A 2 は、突出方向 Z と平行に向けられる。取付軸 4 6 は回転軸線 A 2 に対して偏心し、取付孔 5 2 に回転可能に挿入される。取付孔 5 2 は、傾転軸線 A 3 から見て幅方向 Y の一方側に偏在している（図 4 B 参照）。

## 【 0 0 3 4 】

パワーローラ 1 6 がトラニオン 2 0 に取り付けられた状態において、フランジ 4 7 の他端面が本体部 2 3 の内面と対向する。支持部 1 8 は軸受 5 0 , 5 1 によって本体部 2 3 に対して回転可能に支持される。軸受 5 0（例えば、スラスト針状ころ軸受）がフランジ 4 7 の他端面と本体部 2 3 の内面の間に介在し、軸受 5 1（例えば、ラジアル針状ころ軸受）が取付軸 4 6 と取付孔 5 2 の内周面との間に介在する。

## 【 0 0 3 5 】

本体部 2 3 は傾転軸線方向 X に比較的長寸で幅方向 Y に比較的短寸である。枢軸部 2 1 , 2 2 の内面同士の間隔はパワーローラ 1 6 の最大直径（例えば、一端面 4 2 の直径）よりも僅かに大きい（図 4 B 参照）。パワーローラ 1 6 は傾転軸線方向 X において枢軸部 2 1 , 2 2 の間に配置され、周面 4 3 が枢軸部 2 1 , 2 2 の内面と対向する（図 3 参照）。幅方向 Y は、変速機軸心 A 1（図 1 参照）と平行又は傾転角に応じて変速機軸心 A 1 に対して若干傾斜している。パワーローラ 1 6 は、周面 4 3 とディスク 1 3 , 1 4（図 1 参照）との接触のため、本体部 2 3 から幅方向 Y において両側へ部分的に突出している（図 4 B 参照）。

## 【 0 0 3 6 】

一对の枢軸部 2 1 , 2 2 は、傾転軸線方向 X に延びるビーム 5 4 を介して連結される。ビーム 5 4 の傾転軸線方向 X における一端部は、第 1 連結具 5 5 で第 1 枢軸部 2 1 に取外

10

20

30

40

50

し可能に連結され、ビーム 5 4 の傾転軸線方向 X における他端部は、第 2 連結具 5 6 で第 2 枢軸部 2 2 に取外し可能に連結される。第 1 連結具 5 5 及び第 2 連結具 5 6 は単一であり、各枢軸部 2 1, 2 2 は、一点止めでビーム 5 4 に連結される。

【0037】

ビーム 5 4 が一对の枢軸部 2 1, 2 2 に連結された状態において、パワーローラ 1 6 が突出方向 Z において本体部 2 3 とビーム 5 4 の間に配置され、ビーム 5 4 はパワーローラ 1 6 から見て本体部 2 3 とは反対側に配置される。ビーム 5 4 はトラニオン 2 0 に連結されてトラニオン 2 0 を補強する。例えば、トラニオン 2 0 がパワーローラ 1 6 からのスラスト荷重を受け、それにより一对の枢軸部 2 1, 2 2 の先端部が傾転軸線方向 X の内側に撓もうとすると、ビーム 5 4 で弾性変形を抑制できる。

10

【0038】

ビーム 5 4 の一端部は、第 1 枢軸部 2 1 の内面に傾転軸線方向 X に重ねられる。第 1 連結具 5 5 は傾転軸線方向 X に挿入される。

【0039】

第 1 枢軸部 2 1 の内面は、突出方向 Z における先端部で、傾転軸線方向 X の外側に僅かにオフセットされている。第 1 枢軸部 2 1 は、内面の突出方向 Z における基端部（以下、「内面基端部」という）を内面の突出方向 Z における先端部（以下、「内面先端部」という）に連続させる段差面 5 7 を有し、段差面 5 7 は、内面先端部の内面基端部に対する僅かなオフセット分だけ傾転軸線方向 X に延びている。段差面 5 7 は、例えば幅方向 Y に直線的に延びている。ビーム 5 4 の一端部は、第 1 枢軸部 2 1 の内面に重ねられる際、突出方向 Z において段差面 5 7 にも重ねられる。ビーム 5 4 の一端部は、突出方向 Z における基端部（本体部 2 3 に近い側）で、段差面 5 7 及び内面先端部と整合する形状に形成されている。ビーム 5 4 の一端部は、突出方向 Z において基端側に向かうほど幅方向 Y に拡がり、突出方向 Z における基端縁部が、例えば幅方向 Y に直線的に延びている。

20

【0040】

第 1 枢軸部 2 1 は傾転軸線方向 X に貫通した挿通穴 5 9 を有する。挿通穴 5 9 は、傾転軸線方向 X における内側部分を外側部分よりも小径とした段付き穴であり、内側部分で雌ねじが形成されている。ビーム 5 4 の一端部は傾転軸線方向 X の外側の端面に開口して傾転軸線方向 X に延びる挿入孔 6 1 を有する。挿入孔 6 1 は挿通穴 5 9 よりも小径である。

【0041】

第 1 連結具 5 5 は、頭部 5 5 a、雄ねじ部 5 5 b 及び非ねじ部 5 5 c を有する。非ねじ部 5 5 c は、円形断面を有して雄ねじ部 5 5 b よりも小径である。例えば、ねじ先が棒先又はとがり先に形成されたねじが第 1 連結具 5 5 であってもよい。

30

【0042】

雄ねじ部 5 5 b は挿通穴 5 9 の内側部分と螺合され、頭部 5 5 a は挿通穴 5 9 の段差に突き当てられる。頭部 5 5 a は挿通穴 5 9 に没入され、第 1 枢軸部 2 1 の外面から突出しない。非ねじ部 5 5 c は、挿通穴 5 9 から突出して挿入孔 6 1 に挿入される。雄ねじ部 5 5 b が第 1 枢軸部 2 1 と螺合されるので、第 1 連結具 5 5 が第 1 枢軸部 2 1 の外面から脱落するのを防止できる。非ねじ部 5 5 c がビーム 5 4 に挿入されるので、ビーム 5 4 は、挿入孔 6 1 及び非ねじ部 5 5 c の案内を受け、第 1 連結具 5 5 及びこれと螺合された第 1 枢軸部 2 1 に対し傾転軸線方向 X に相対移動できる。このように、本実施形態においては、第 1 連結具 5 5 の少なくとも一部が、第 1 枢軸部 2 1 の内部に位置している。すなわち、第 1 ヨーク 2 7 の貫通穴 2 9 に嵌め込まれた状態では、第 1 連結具 5 5 の少なくとも一部が、貫通穴 2 9 の内部に位置することとなる。

40

【0043】

ビーム 5 4 の他端部、第 2 枢軸部 2 2 及び第 2 連結具 5 6 も、上記同様に構成されている。符号 5 6 a は頭部、5 6 b は雄ねじ部、5 6 c は非ねじ部、5 8 は段差面、6 0 は挿通穴、6 2 は挿入孔である。

【0044】

連結具 5 5, 5 6 は同軸状に配置され、挿通穴 5 9, 6 0 及び挿入孔 6 1, 6 2 も同軸

50



状に配置される。これらの中心線は、傾転軸線 A 3 から突出方向 Z における先端側に離れた位置で傾転軸線 A 3 と平行に延び、各枢軸部 2 1, 2 2 の幅方向 Y における中央部を通過している (図 4 A 及び C 参照)。

【0045】

トラニオン 2 0 は、第 1 枢軸部 2 1 の外周面より突出し、傾転軸線 A 3 と直交する突当て面 6 3 を有する。突当て面 6 3 は、円環状であり、第 1 枢軸部 2 1 の直径と同寸の内径、及びこれよりも僅かに大きい外径を有する。突当て面 6 3 は、第 1 枢軸部 2 1 の突出方向 Z の基端部では、本体部 2 3 の外面と第 1 枢軸部 2 1 の外周面との間の段差によって構成される。トラニオン 2 0 は、第 1 枢軸部 2 1 のうち先端側の内側に、第 1 枢軸部 2 1 と連続した薄壁 6 5 を有する。薄壁 6 5 は、傾転軸線方向 X に見て半円形状であり、この薄壁 6 5 によって、突当て面 6 3 が、第 1 枢軸部 2 1 の先端側の内側に形成され、無端円環状になる。

10

【0046】

軸受 2 5 は、傾転軸線方向 X の外側から第 1 枢軸部 2 1 に外嵌される。取付けの際、軸受 2 5 は、スペーサ 6 7 を介して突当て面 6 3 に傾転軸線方向 X に重ねられ、傾転軸線方向 X に位置決めされる。更に、円盤状の軸受押え 6 9 が第 1 枢軸部 2 1 の外面に取り付けられる。これにより、軸受 2 5 の脱落を防止でき、また、挿通穴 5 9 が閉塞される。

【0047】

第 2 枢軸部 2 2 も、上記同様に構成されている。符号 6 4 は突当て面、6 6 は薄壁、6 8 はスペーサ、7 0 は軸受押えである。

20

【0048】

変速機 1 0 は、トラニオン 2 0 及びパワーローラ 1 6 に油を供給する油路 8 0 を備えている。油路 8 0 は、第 1 流入油路 8 1 (図 3 及び 4 A 参照)、第 2 流入油路 8 2 (図 3 及び 4 A 参照)、第 1 枢軸油路 8 3 (図 4 A 及び B 参照)、第 1 ノズル 8 4 (図 4 A 及び B 参照)、第 2 ノズル 8 5 (図 4 B 及び C 参照)、分配油路 8 6 (図 4 A - C 参照)、本体油路 8 7 (図 4 A - C 参照)、第 2 枢軸油路 8 8 (図 4 B 及び C 参照)、及びローラ油路 8 9 (図 4 B 及び D 参照)を含む。

【0049】

第 1 流入油路 8 1 は、ロッド 3 5 内に形成され、傾転軸線方向 X に延びている。第 2 流入油路 8 2 は、第 1 枢軸部 2 1 内で幅方向 Y に延び、傾転軸線 A 3 付近で第 1 流入油路 8 1 と連通される。第 1 枢軸油路 8 3 は、第 1 枢軸部 2 1 の内部で突出方向 Z に延びる。第 1 枢軸油路 8 3 は、突出方向 Z における中間部で第 2 流入油路 8 2 と連通される。第 1 ノズル 8 4 は、第 1 枢軸油路 8 3 の突出方向 Z における先端部と連通され、第 1 枢軸部 2 1 の内面に開口してパワーローラ 1 6 の周面 4 3 と対向する。このように、本実施形態においては、第 2 流入油路 8 2 と枢軸油路 8 3 とが、第 1 枢軸部 2 1 の内部に位置している。すなわち、第 1 ヨーク 2 7 の貫通穴 2 9 に嵌め込まれた状態では、幅方向 Y に延びる第 2 流入油路 8 2 と、突出方向 Z に延びる枢軸油路 8 3 とが、貫通穴 2 9 の内部に位置することとなる。

30

【0050】

第 2 ノズル 8 5 は、第 2 枢軸部 2 2 の内面に開口してパワーローラ 1 6 の周面 4 3 と対向する。分配油路 8 6 は、第 1 枢軸油路 8 3 の突出方向 Z における基端側にある基端部から本体部 2 3 及び第 2 枢軸部 2 2 の内部を通過して第 2 ノズル 8 5 に接続される。

40

【0051】

分配油路 8 6 は、本体部 2 3 の内部に形成された本体油路 8 7、及び第 2 枢軸部 2 2 の内部に形成される第 2 枢軸油路 8 8 を含み、第 1 枢軸油路 8 3 は本体油路 8 7 と連通され、本体油路 8 7 は第 2 枢軸油路 8 8 と連通される。

【0052】

本体油路 8 7 は、第 1 本体油路 8 7 a、第 2 本体油路 8 7 b 及び分岐本体油路 8 7 c を含む。第 1 本体油路 8 7 a は、本体部 2 3 の内部で傾転軸線方向 X に延び、第 1 枢軸油路 8 3 の突出方向 Z における基端部を取付孔 5 2 に連通させる。

50

## 【 0 0 5 3 】

取付孔 5 2 は傾転軸線 A 3 から幅方向 Y の一方側に偏在している。また、第 1 枢軸部 2 1 は、突出方向 Z における先端部に、第 1 連結具 5 5 が挿通される挿通穴 5 9 を有する。そこで、第 1 枢軸油路 8 3 は、取付孔 5 2 と同様に、傾転軸線 A 3 から幅方向 Y の一方側に偏在しており、傾転軸線 A 3 とねじれの位置にある。

## 【 0 0 5 4 】

第 2 本体油路 8 7 b は、取付孔 5 2 を第 2 枢軸油路 8 8 と連通させる。分岐本体油路 8 7 c は、第 1 本体油路 8 7 a の途中から分岐して突出方向 Z に延び、本体部 2 3 の内面に開口する。

## 【 0 0 5 5 】

ローラ油路 8 9 は、第 1 ローラ油路 8 9 a 及び第 2 ローラ油路 8 9 b を含む。第 1 ローラ油路 8 9 a は、フランジ 4 7 の他端面及び支軸 4 5 の端面に開口し、支持部 1 8 の内部で回転軸線 A 2 の方向に延びる。第 2 ローラ油路 8 9 b は、第 1 ローラ油路 8 9 a の途中から分岐して回転軸線 A 2 と略直交する方向に延びる。

## 【 0 0 5 6 】

油路 8 0 は、ドリルなどの工具でトラニオン 2 0 及び支持部 1 8 に穿孔加工を施し、それにより形成された長穴内の要所にプラグ 9 1 - 9 5 ( 図 4 A - C 参照 ) を設けることによって構成される。

## 【 0 0 5 7 】

図 4 A に示すように、プラグ 9 1 は、第 2 流入油路 8 2 を構成するため第 1 枢軸部 2 1 に形成された非貫通長穴の開口端を閉塞する。プラグ 9 2 は、第 1 枢軸油路 8 3 を構成するため第 1 枢軸部 2 1 に形成された非貫通長穴の開口端を閉塞する。これら開口端は、第 1 枢軸部 2 1 の外周面に配置され、プラグ 9 1 , 9 2 は、第 1 枢軸部 2 1 に外嵌される軸受 2 5、及び軸受 2 5 が内嵌される第 1 ヨーク 2 7 ( 図 3 参照 ) で半径方向外周側から覆われる。

## 【 0 0 5 8 】

図 4 B に示すように、プラグ 9 3 は、第 1 本体油路 8 7 a を構成するため本体部 2 3 に形成された長穴の開口端を閉塞する。この開口端は、第 1 枢軸部 2 1 の外面に配置され、プラグ 9 3 は軸受押え 6 9 で傾転軸線方向 X の外側から覆われる。プラグ 9 4 は、第 2 本体油路 8 7 b を構成するため本体部 2 3 に形成された長穴の開口端を閉塞する。この開口端は、第 2 枢軸部 2 2 の外面に配置され、プラグ 9 4 は軸受押え 7 0 で傾転軸線方向 X の外側から覆われる。

## 【 0 0 5 9 】

図 4 C に示すように、プラグ 9 5 は、第 2 枢軸油路 8 8 を構成するため第 2 枢軸部 2 2 に形成された非貫通長穴の開口端を閉塞する。この開口端は、第 2 枢軸部 2 2 の外周面に配置され、プラグ 9 5 は、第 2 枢軸部 2 2 に外嵌される軸受 2 6、及び軸受 2 6 が内嵌される第 2 ヨーク 2 8 ( 図 3 参照 ) で半径方向外周側から覆われる。

## 【 0 0 6 0 】

ケーシング 2 ( 図 1 参照 ) に貯留されている油は、第 1 流入油路 8 1 及び第 2 流入油路 8 2 を介し、第 1 枢軸油路 8 3 に流入する。油は、第 1 枢軸油路 8 3 内で突出方向 Z の先端側に流れ、第 1 ノズル 8 4 から周面 4 3 であって入力接触部及び出力接触部のうち一方の近傍に吹き付けられる。油は、第 1 枢軸油路 8 3 内で突出方向 Z の基端側へ流れ、分配油路 8 6 を通流し、第 2 ノズル 8 5 から周面 4 3 であって入力接触部及び出力接触部のうち他方の近傍に吹き付けられる。ノズル 8 4 , 8 5 は、パワーローラ 1 6 の周面 4 3 の接線方向に油を噴出する。このようにして、油がパワーローラ 1 6 にトラクションオイルとして供給される。

## 【 0 0 6 1 】

分配油路 8 6 では、油は、第 1 本体油路 8 7 a から取付孔 5 2 内の軸受 5 1 に潤滑油として供給される。取付孔 5 2 からの流出油が、第 2 本体油路 8 7 b 及び第 2 枢軸油路 8 8 を介して第 2 ノズル 8 5 に供給される。油は、分岐本体油路 8 7 c を介し、軸受 5 0 に潤

10

20

30

40

50

滑油として供給される。軸受 50 に供給された油は、第 1 ローラ油路 89 a を介して軸受 48 に潤滑油として供給され、第 2 ローラ油路 89 b を介して軸受 49 に潤滑油として供給される。

#### 【0062】

上記構成では、変速機 10 が、傾転軸線 A3 と同軸状に配置された一对の枢軸部 21, 22、及び傾転軸線方向 X において一对の枢軸部 21, 22 の間に位置してパワーローラ 16 が取り付けられる本体部 23 を有するトラニオン 20 を備える。一对の枢軸部 21, 22 が、本体部 23 から傾転軸線方向 X と垂直な突出方向 Z に突出する。ビーム 54 が一对の枢軸部 21, 22 に挿入される連結具 55, 56 で一对の枢軸部 21, 22 と連結される。即ち、一对の枢軸部 21, 22 がビーム 54 とトラニオン 20 との連結信頼性を得るために必要となる連結具 55, 56 の取り付け部を兼ねる。このため、一对の枢軸部 21, 22 と傾転軸線方向 X に隣接する分厚い壁を設けなくてもよくなる。その結果、トラニオン 20 を傾転軸線方向 X に小型化できる。

10

#### 【0063】

薄壁 65, 66 は、主として軸受 25, 26 を位置決めするという機能を果たすことを期待される。薄壁 65, 66 の傾転軸線方向 X の寸法は、期待された機能に応じて極力小さく定められる。例えば、薄壁 65, 66 の傾転軸線方向 X の寸法は、枢軸部 21, 22 の傾転軸線方向 X の寸法の 20 % 未満である。

#### 【0064】

ビーム 54 が、一对の枢軸部 21, 22 の内面と傾転軸線方向 X に重ねられ、連結具 55, 56 が傾転軸線方向 X に挿入される。これにより、軸受 25, 26 が枢軸部 21, 22 に外嵌され、傾転軸線方向 X と直交する方向（すなわち、枢軸部 21, 22 の径方向）に連結具 55, 56 を挿入することが困難であっても、ビーム 54 を枢軸部 21, 22 に連結することを実現できる。一对の枢軸部 21, 22 が互いに向き合うように撓もうとする際に、連結具 55, 56 に過大な剪断荷重が作用せず、連結信頼性が高い。

20

#### 【0065】

一对の枢軸部 21, 22 は、内面の突出方向 Z における先端部を傾転軸線方向 X の外側にオフセットすることで形成される一对の段差面 57, 58 を有し、ビーム 54 が突出方向 Z において段差面 57, 58 に重ねられる。ビーム 54 を枢軸部 21, 22 の内面に重ねた状態に簡単に位置決めでき且つ簡単にその状態を維持でき、連結具 55, 56 のセット作業を簡便に行うことができる。

30

#### 【0066】

連結具 55, 56 は、ビーム 54 に挿入される非ねじ部 55 c, 56 c を有し、一对の枢軸部 21, 22 の各々が、単一の連結具 55, 56 でビーム 54 に連結される。これにより、ビーム 54 が連結具 55, 56 及び枢軸部 21, 22 に対して傾転軸線方向 X に相対移動できるので、トラニオン 20 からの力をビーム 54 にスムーズに伝達できる。第 1 連結具 55 及び第 2 連結具 56 が単一であって非ねじ部 55 c, 56 c がビーム 54 に挿入される場合、ビーム 54 が連結具 55, 56 の中心線周りに回転するおそれがある。本実施形態では、ビーム 54 が段差面 57, 58 に重ねられることで、このような回転を規制できる。

40

#### 【0067】

枢軸部 21, 22 は、本体部 23 から突出し、その先端部でビーム 54 と傾転軸線方向 X に重ねられた状態で連結される。枢軸部 21, 22 は、パワーローラ 16 が突出方向 Z において本体部 23 とビーム 54 の間に配置されるために十分大きな径を有する。

#### 【0068】

図 3 及び 4 D に示すように、本体部 23 は、取付孔 52 が形成されている高背部 23 a と、高背部 23 a を基準として幅方向 Y の両側に位置する一对の低背部 23 b, 23 c とを有する。一对の低背部 23 b, 23 c は、高背部 23 a よりも薄肉であり（突出方向 Z における寸法が短い）、本体部 23 の外面は、高背部 23 a と低背部 23 b, 23 c の間で段差がついている。高背部 23 a は、傾転軸線方向 X において取付孔 52 から離れるほ

50

ど薄肉となる傾斜部 23d, 23e を有している。本体部 23 の余肉が極力除去されるので、トラニオン 20 を軽量化できる。

【0069】

油路 80 は、第 1 枢軸部 21 の内部で突出方向 Z に延びる第 1 枢軸油路 83 を含む。第 1 枢軸油路 83 により、傾転軸線 A3 から突出方向 Z に離れた部位に油を供給できる。第 1 枢軸油路 83 を直線的に形成できるので、穿孔加工を簡便に行える。なお、第 1 流入油路及び第 2 流入油路も直線的に形成されるので、油を第 1 枢軸油路 83 に導くまでの油路も簡便に製作できる。

【0070】

トラニオン 20 は、本体部 23 の内面に開口する取付孔 52 を有し、パワーローラ 16 は、取付孔 52 に回転可能に挿入される取付軸 46 を介して本体部 23 に取り付けられる。取付孔 52 及び第 1 枢軸油路 83 は、傾転軸線 A3 から幅方向 Y の一方側に偏在している。油路 80 は、本体部 23 の内部で傾転軸線方向 X に延び、第 1 枢軸油路 83 の突出方向 Z における基端部を取付孔 52 に連通させる本体油路 87 (特に、第 1 本体油路 87a) を含む。第 1 枢軸油路 83 を取付孔 52 と同方向に偏在させることで、第 1 枢軸油路 83 及び本体油路 87 (特に、第 1 本体油路 87a) を直線的に形成でき、穿孔加工を簡便に行える。また、第 1 枢軸油路 83 の突出方向 Z の長さが枢軸部 21, 22 の直径よりも短くなり、穿孔加工を簡便に行える。

【0071】

一对の枢軸部 21, 22 の各々が、単一の連結具 55, 56 でビーム 54 に連結され、一对の連結具 55, 56 が幅方向 Y における枢軸部 21, 22 の中央部で同軸状に配置される。連結具 55, 56 がこのように配置されることで、ビーム 54 を 1 点止めであっても安定的に枢軸部 21, 22 に連結できる。前述のとおり、このように配置してもビーム 54 の回転を規制できる。第 1 枢軸油路 83 は幅方向 Y に偏在しているので、挿通穴 59 は第 1 枢軸油路 83 と干渉しない。

【0072】

油路 80 は、第 1 ノズル 84、第 2 ノズル 85、及び第 1 枢軸油路 83 の突出方向 Z における基端部から本体部 23 及び第 2 枢軸部 22 の内部を通して第 2 ノズル 85 に接続される分配油路 86 を含む。ビーム 54 を用いず本体部 23 の内部を用いて油を第 2 ノズル 85 まで分配する。このため、ビーム 54 の幅及び高さを油路がない分小さくして小型化及び軽量化を図りながら、ビーム 54 に必要な剛性を確保できる。ノズル 84, 85 は、枢軸部 21, 22 の内面に開口している。枢軸部 21, 22 が大きな径を有することで内面は比較的広く確保されている。このため、ノズル 84, 85 の開口位置を枢軸部 21, 22 の内面上で自由に選択しやすくなり、パワーローラ 16 の周面 43 への給油最適化が図られる。

【0073】

以上のように、本実施形態に係る変速機 10 では、トラニオン 20 が傾転軸線方向 X に小型化される。それに伴い、一对のヨーク 27, 28 を傾転軸線方向 X において互いに近付けることができる。

【0074】

図 2 を参照して、これに伴い、取合面 36 を第 1 ヨーク 27 と共に変速機軸心 A1 に近づけることができる。これにより、変速機 10 が全体として傾転軸線方向 X にコンパクトになる。

【0075】

この変速機 10 を組み込んだ I D G 1 において、例えば、装置入力軸 4a は変速機軸心 A1 と平行であり、装置入力軸 4a と変速機軸心 A1 とを結ぶ直線 L の延在方向は、傾転軸線 A3 と非垂直、更に言えば略平行である場合、第 2 ヨーク 28 が変速機軸心 A1 に近づくことで、第 2 ヨーク 28 と装置入力軸 4a の間のスペースが拡大する。そこで、このスペースを埋めるように装置入力軸 4a を変速機軸心 A1 に近づけてギヤ対 4b を小径化できる。これにより、I D G 1 がコンパクトになり且つ軽量になる。

10

20

30

40

50

## 【 0 0 7 6 】

上記実施形態は一例であり、本発明の趣旨を逸脱しない範囲で適宜変更可能である。

## 【 0 0 7 7 】

例えば、非ねじ部 5 5 c は非円形断面を有してもよい。段差面 5 7 , 5 8 が、幅方向 Y に直線的に延びるのは一例で、傾転軸線方向 X に見て連結具 5 5 , 5 6 の中心線を中心とする円弧状でなければ回り止めの機能を果たせる。第 1 連結具 5 5 はビーム 5 4 と螺合してもよい。ビーム 5 4 の一端部が複数の第 1 連結具 5 5 で第 1 枢軸部 2 1 と連結されてもよい。ビーム 5 4 が一对の枢軸部 2 1 , 2 2 に傾転軸線 A 3 と直交する方向（枢軸部 2 1 , 2 2 の径方向）に重ねられ、連結具 5 5 , 5 6 が当該方向に挿入されてもよい。この場合、ビーム 5 4 の一端部は、軸受 2 5 や第 1 ヨーク 2 7 の貫通穴 2 9 に整合する形状に形成されていてもよい。ビーム 5 4 の他端部、第 2 連結具 5 6 及び第 2 枢軸部 2 2 についても同様である。

10

## 【 0 0 7 8 】

また、トラニオン 2 0 に対する油の供給は第 2 枢軸部 2 2 から行ってもよい。この場合、幅方向 Y に延びる第 2 流入油路 8 2 に相当する油路が、第 2 枢軸部 2 2 内に形成される。

## 【 0 0 7 9 】

変速機は、中央入力型に代えて中央出力型でもよい。中央出力型では、変速機入力軸が中空の変速機出力軸に挿通されて両側に突出し、入力側要素と出力側要素との配置関係が中央入力型と逆になる。変速機は、ダブルキャビティ型に代え、1組の入力ディスク及び出力ディスクを備えるシングルキャビティ型でもよい。

20

## 【 0 0 8 0 】

また、入力ディスクと出力ディスクとに対するトラニオン（傾転軸線）の配置は、有効に動力伝達ができる限り、変更可能である。例えば、傾転軸線は、変速機軸心に垂直な平面において、変速機軸心を中心とする所定の大きさの仮想円に接していれば、適宜変更可能である。

## 【 0 0 8 1 】

変速機は、ハーフトロイダル型に代えてフルトロイダル型でもよく、その際、パワーローラが円盤状に形成されてもよい。

## 【 0 0 8 2 】

装置入力軸は変速機軸心と直交し又はねじれの位置にあってもよく、ギヤ対は交差軸ギヤ又は食い違い軸ギヤでもよい。

30

## 【 0 0 8 3 】

なお、前述した実施形態に示したトロイダル無段変速機は、航空機用発電装置への用途に限定されず、その他の用途の発電装置や、自動車または各種産業機械への用途で使用してもよい。

## 【符号の説明】

## 【 0 0 8 4 】

- 1 駆動機構一体型発電装置（IDG）
- 3 発電機
- 4 入力機構
- 4 a 装置入力軸
- 4 b ギヤ対
- 1 0 トロイダル無段変速機
- 1 3 入力ディスク
- 1 4 出力ディスク
- 1 6 パワーローラ
- 2 0 トラニオン
- 2 1 , 2 2 枢軸部
- 2 3 本体部

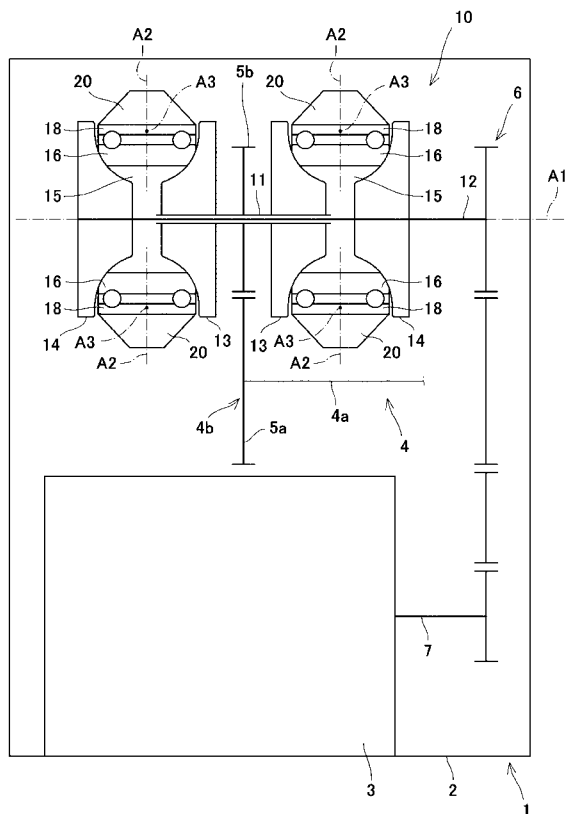
40

50

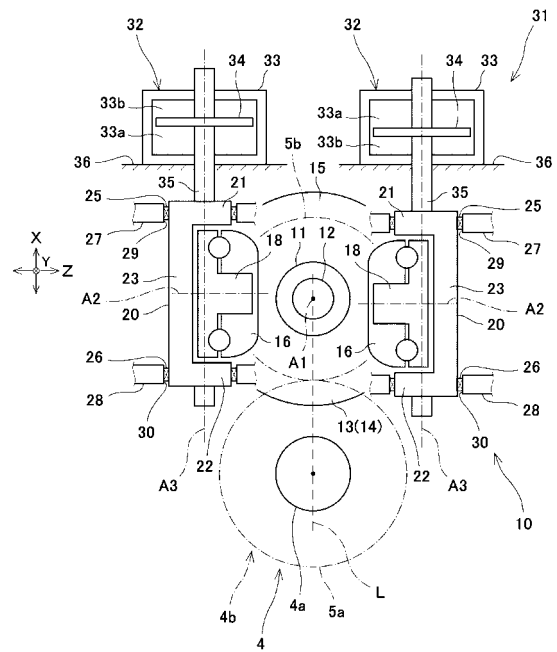
- 4 6 取付軸
- 5 2 取付孔
- 5 4 ビーム
- 5 5 , 5 6 連結具
- 5 5 c , 5 6 c 非ねじ部
- 5 7 , 5 8 段差面
- 8 0 油路
- 8 3 第 1 枢軸油路
- 8 4 第 1 ノズル
- 8 5 第 2 ノズル
- 8 6 分配油路
- 8 7 本体油路
- A 1 変速機軸心
- A 2 回転軸線
- A 3 傾転軸線
- X 傾転軸線方向
- Y 幅方向
- Z 突出方向

10

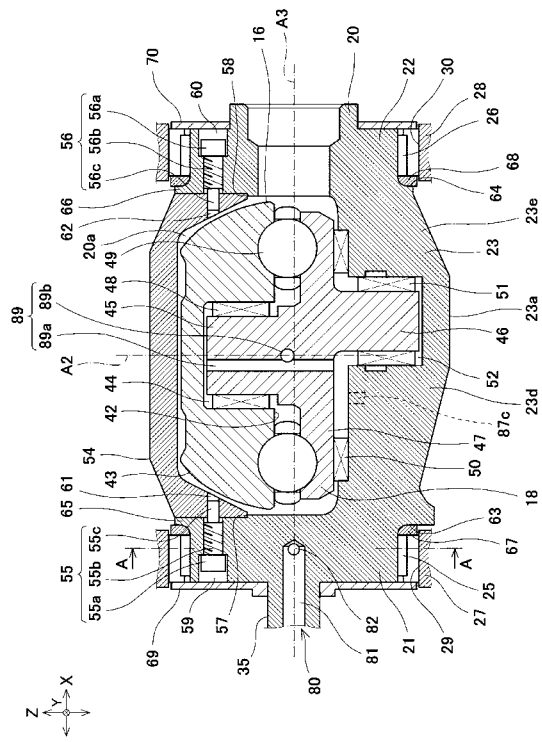
【 図 1 】



【 図 2 】



【 図 3 】



【 図 4 】

