

(19) 日本国特許庁 (JP)

(12) 特 許 公 報 (B2)

(11) 特許番号  
特許第6656868号  
(P6656868)

(45) 発行日 令和2年3月4日 (2020. 3. 4)

(24) 登録日 令和2年2月7日 (2020. 2. 7)

(51) Int. Cl.	F 1
F 1 6 H 45/02 (2006. 01)	F 1 6 H 45/02 Y
F 1 6 F 15/123 (2006. 01)	F 1 6 F 15/123 A
F 1 6 F 15/14 (2006. 01)	F 1 6 F 15/123 C
	F 1 6 F 15/14 Z

請求項の数 18 (全 25 頁)

(21) 出願番号	特願2015-198244 (P2015-198244)	(73) 特許権者	000149033
(22) 出願日	平成27年10月6日 (2015. 10. 6)		株式会社エクセディ
(65) 公開番号	特開2017-72167 (P2017-72167A)		大阪府寝屋川市木田元宮 1 丁目 1 番 1 号
(43) 公開日	平成29年4月13日 (2017. 4. 13)	(74) 代理人	110000202
審査請求日	平成30年9月11日 (2018. 9. 11)		新樹グローバル・アイビー特許業務法人
		(72) 発明者	富山 直樹
			大阪府寝屋川市木田元宮 1 丁目 1 番 1 号
			株式会社エクセディ内
		(72) 発明者	萩原 祥行
			大阪府寝屋川市木田元宮 1 丁目 1 番 1 号
			株式会社エクセディ内
		(72) 発明者	樋口 晃一
			大阪府寝屋川市木田元宮 1 丁目 1 番 1 号
			株式会社エクセディ内

最終頁に続く

(54) 【発明の名称】 トルク変動抑制装置、トルクコンバータ、及び動力伝達装置

(57) 【特許請求の範囲】

【請求項 1】

トルクが入力される回転体のトルク変動を抑制するためのトルク変動抑制装置であって、

前記回転体とともに回転可能であり、かつ前記回転体に対して相対回転自在に配置された質量体と、

前記回転体及び前記質量体の回転による遠心力を受けるように配置された第 1 遠心子及び第 2 遠心子と、

前記第 1 遠心子に作用する遠心力を受けて、前記回転体と前記質量体との間に回転方向における相対変位が生じたときには、前記遠心力を、前記相対変位が小さくなる方向の第 1 円周方向力に変換する第 1 カム機構と、

前記第 2 遠心子に作用する遠心力を受けて、前記回転体と前記質量体との間に回転方向における相対変位が生じたときには、前記遠心力を、前記相対変位が小さくなる方向の第 2 円周方向力に変換する第 2 カム機構と、  
を備え、

前記回転体は、軸方向第 1 位置に配置された第 1 回転体と、軸方向第 2 位置に配置された第 2 回転体と、を有し、

前記質量体は、前記第 1 回転体の外周又は内周に配置された第 1 イナーシャリングと、前記第 2 回転体の外周又は内周に配置された第 2 イナーシャリングと、を有し、

前記第 1 遠心子は前記第 1 回転体又は前記第 1 イナーシャリングに径方向に移動自在に

支持され、

前記第 2 遠心子は前記第 2 回転体又は前記第 2 イナーシャリングに径方向に移動自在に支持され、

前記第 1 カム機構は軸方向において前記軸方向第 1 位置に配置され、

前記第 2 カム機構は軸方向において前記軸方向第 2 位置に配置されている、  
トルク変動抑制装置。

【請求項 2】

トルクが入力される回転体のトルク変動を抑制するためのトルク変動抑制装置であって、

前記回転体とともに回転可能であり、かつ前記回転体に対して相対回転自在に配置された質量体と、

前記回転体及び前記質量体の回転による遠心力を受けるように配置された第 1 遠心子及び第 2 遠心子と、

前記第 1 遠心子に作用する遠心力を受けて、前記回転体と前記質量体との間に回転方向における相対変位が生じたときには、前記遠心力を、前記相対変位が小さくなる方向の第 1 円周方向力に変換する第 1 カム機構と、

前記第 2 遠心子に作用する遠心力を受けて、前記回転体と前記質量体との間に回転方向における相対変位が生じたときには、前記遠心力を、前記相対変位が小さくなる方向の第 2 円周方向力に変換する第 2 カム機構と、

を備え、

前記質量体は、前記回転体の外周に配置された第 1 イナーシャリングと、前記第 1 イナーシャリングのさらに外周に配置された第 2 イナーシャリングと、を有し、

前記第 1 遠心子は前記回転体に径方向に移動自在に支持され、

前記第 2 遠心子は前記第 1 イナーシャリングに径方向に移動自在に支持され、

前記第 1 カム機構は前記回転体の外周で前記第 1 イナーシャリングの内周に配置され、

前記第 2 カム機構は前記第 1 イナーシャリングの外周で前記第 2 イナーシャリングの内周に配置されている、

トルク変動抑制装置。

【請求項 3】

トルクが入力される回転体のトルク変動を抑制するためのトルク変動抑制装置であって、

前記回転体とともに回転可能であり、かつ前記回転体に対して相対回転自在に配置された質量体と、

前記回転体及び前記質量体の回転による遠心力を受けるように配置された第 1 遠心子及び第 2 遠心子と、

前記第 1 遠心子に作用する遠心力を受けて、前記回転体と前記質量体との間に回転方向における相対変位が生じたときには、前記遠心力を、前記相対変位が小さくなる方向の第 1 円周方向力に変換する第 1 カム機構と、

前記第 2 遠心子に作用する遠心力を受けて、前記回転体と前記質量体との間に回転方向における相対変位が生じたときには、前記遠心力を、前記相対変位が小さくなる方向の第 2 円周方向力に変換する第 2 カム機構と、

を備え、

前記第 2 カム機構は、前記回転体又は前記質量体が所定回転数以上では前記第 2 遠心子の径方向外側への移動を規制する作動禁止機構を有し、前記作動禁止機構の作動によって前記第 2 遠心子に作用する遠心力を前記第 2 円周方向力に変換させない、

トルク変動抑制装置。

【請求項 4】

前記回転体は外周面に凹部を有し、

前記第 1 及び第 2 遠心子の少なくとも一方は、前記凹部に径方向に移動自在に収容されている、

10

20

30

40

50

請求項 1 から 3 のいずれかに記載のトルク変動抑制装置。

【請求項 5】

前記第 1 及び第 2 遠心子のうち前記凹部内に収容された遠心子と前記凹部との間の摩擦係数は 0 . 1 以下である、

請求項 4 に記載のトルク変動抑制装置。

【請求項 6】

前記凹部内に収容された遠心子が移動する方向の前記遠心子の側面と前記凹部との間には、前記遠心子が移動する際の摩擦を低減するための摩擦低減部材が配置されている、請求項 5 に記載のトルク変動抑制装置。

【請求項 7】

前記第 1 カム機構及び前記第 2 カム機構は、

前記第 1 遠心子及び前記第 2 遠心子に設けられたカムフォロアと、

外周側に配置された前記回転体又は前記質量体の内周面に形成され、前記カムフォロアが当接し前記回転体と前記質量体との間の回転方向における相対変位量に応じて前記円周方向力が変化するような形状を有するカムと、  
を有する、

請求項 4 から 6 のいずれかに記載のトルク変動抑制装置。

【請求項 8】

前記凹部内に配置され、前記回転体及び前記質量体が回転していない状態で前記カムと前記カムフォロアとが互いに当接するように前記第 1 遠心子及び第 2 遠心子の少なくとも一方を径方向外方に付勢する付勢部材をさらに備えた、請求項 7 に記載のトルク変動抑制装置。

【請求項 9】

前記質量体は連続した円環状に形成されている、請求項 1 から 8 のいずれかに記載のトルク変動抑制装置。

【請求項 10】

エンジンとトランスミッションとの間に配置されるトルクコンバータであって、

前記エンジンからのトルクが入力される入力側回転体と、

前記トランスミッションにトルクを出力する出力側回転体と、

前記入力側回転体と前記出力側回転体との間に配置されたダンパと、

請求項 1 から 9 のいずれかに記載のトルク変動抑制装置と、  
を備えたトルクコンバータ。

【請求項 11】

前記トルク変動抑制装置は前記入力側回転体に配置されている、請求項 10 に記載のトルクコンバータ。

【請求項 12】

前記トルク変動抑制装置は前記出力側回転体に配置されている、請求項 10 に記載のトルクコンバータ。

【請求項 13】

前記ダンパは、

前記入力側回転体からトルクが入力される第 1 ダンパと、

前記出力側回転体にトルクを出力する第 2 ダンパと、

前記第 1 ダンパと前記第 2 ダンパとの間に設けられた中間部材と、

を有し、

前記トルク変動抑制装置は前記中間部材に配置されている、

請求項 10 に記載のトルクコンバータ。

【請求項 14】

前記ダンパは複数のコイルスプリングを有し、

前記入力側回転体及び前記出力側回転体に対して相対回転自在であり、前記複数のコイルスプリングを支持するフロート部材をさらに備え、

10

20

30

40

50

前記トルク変動抑制装置は前記フロート部材に配置されている、  
請求項 10 に記載のトルクコンバータ。

【請求項 15】

回転軸を中心に回転する第 1 慣性体と、前記回転軸を中心に回転し前記第 1 慣性体と相対回転自在な第 2 慣性体と、前記第 1 慣性体と前記第 2 慣性体との間に配置されたダンパと、を有するフライホイールと、

前記フライホイールの前記第 2 慣性体に設けられたクラッチ装置と、  
請求項 1 から 9 のいずれかに記載のトルク変動抑制装置と、  
を備えた動力伝達装置。

【請求項 16】

前記トルク変動抑制装置は前記第 2 慣性体に配置されている、請求項 15 に記載の動力伝達装置。

【請求項 17】

前記トルク変動抑制装置は前記第 1 慣性体に配置されている、請求項 15 に記載の動力伝達装置。

【請求項 18】

前記ダンパは、  
前記第 1 慣性体からトルクが入力される第 1 ダンパと、  
前記第 2 慣性体にトルクを出力する第 2 ダンパと、  
前記第 1 ダンパと前記第 2 ダンパとの間に設けられた中間部材と、  
を有し、

前記トルク変動抑制装置は前記中間部材に配置されている、  
請求項 15 に記載の動力伝達装置。

【発明の詳細な説明】

【技術分野】

【0001】

本発明は、トルク変動抑制装置、特に、トルクが入力される回転体のトルク変動を抑制するためのトルク変動抑制装置に関する。また、本発明は、トルク変動抑制装置を備えたトルクコンバータ及び動力伝達装置に関する。

【背景技術】

【0002】

例えば、自動車のエンジンとトランスミッションとの間には、ダンパ装置を含むクラッチ装置やトルクコンバータが設けられている。また、トルクコンバータには、燃費低減のために、所定の回転数以上で機械的にトルクを伝達するためのロックアップ装置が設けられている。

【0003】

ロックアップ装置は、一般に、クラッチ部と、複数のトーションスプリングを有するダンパと、を有している。また、クラッチ部は、油圧の作用によってフロントカバーに押し付けられる摩擦部材付きのピストンを有している。そして、ロックアップオンの状態では、トルクは、フロントカバーから摩擦部材を介してピストンに伝達され、さらに複数のトーションスプリングを介して出力側の部材に伝達される。

【0004】

このようなロックアップ装置では、複数のトーションスプリングを有するダンパによって、トルク変動（回転速度変動）が抑えられる。

【0005】

また、特許文献 1 のロックアップ装置では、イナーシャ部材を含むダイナミックダンパ装置を設けることによって、トルク変動を抑えるようにしている。特許文献 1 のダイナミックダンパ装置は、トーションスプリングを支持するプレートに装着されており、このプレートと相対回転自在な 1 対のイナーシャリングと、プレートとイナーシャリングとの間に設けられた複数のコイルスプリングと、を有している。

10

20

30

40

50

【先行技術文献】

【特許文献】

【0006】

【特許文献1】特開2015-094424号公報

【発明の概要】

【発明が解決しようとする課題】

【0007】

特許文献1のダイナミックダンパ装置をロックアップ装置に設けることによって、所定の回転数域に発生するトルク変動のピークを抑えることができる。

【0008】

特許文献1を含む従来のダイナミックダンパ装置では、所定の回転数域のトルク変動のピークを抑えることができる。しかし、エンジンの仕様等が変わると、それに応じてトルク変動のピークが現れる回転数域が変わる。このため、エンジンの仕様等の変更に伴ってイナーシャリングの慣性量及びコイルスプリングのばね定数を変更する必要がある、対応が困難な場合がある。

【0009】

本発明の課題は、回転部材のトルク変動を抑えるための装置において、比較的広い回転数域においてトルク変動のピークを抑えることができるようにすることにある。

【課題を解決するための手段】

【0010】

(1) 本発明に係るトルク変動抑制装置は、トルクが入力される回転体のトルク変動を抑制するための装置である。このトルク変動抑制装置は、質量体と、第1遠心子及び第2遠心子と、第1カム機構と、第2カム機構と、を備えている。質量体は、回転体とともに回転可能であり、かつ回転体に対して相対回転自在に配置されている。第1遠心子及び第2遠心子は、回転体及び質量体の回転による遠心力を受けるように配置されている。第1カム機構は、第1遠心子に作用する遠心力を受けて、回転体と質量体との間に回転方向における相対変位が生じたときには、遠心力を、相対変位が小さくなる方向の第1円周方向力に変換する。第2カム機構は、第2遠心子に作用する遠心力を受けて、回転体と質量体との間に回転方向における相対変位が生じたときには、遠心力を、相対変位が小さくなる方向の第2円周方向力に変換する。

【0011】

この装置では、回転体にトルクが入力されると、回転体及び質量体が回転する。回転体に入力されるトルクに変動がない場合は、回転体と質量体との間の回転方向における相対変位はなく、同期して回転する。一方、入力されるトルクに変動がある場合は、質量体は回転体に対して相対回転自在に配置されているために、トルク変動の程度によっては、両者の間に回転方向における相対変位（以下、この変位を「回転位相差」と表現する場合がある）が生じる場合がある。

【0012】

ここで、回転体及び質量体が回転すると、第1及び第2遠心子は遠心力を受ける。そして、第1及び第2カム機構は、回転体と質量体との間に相対変位が生じたときには、第1及び第2遠心子に作用する遠心力を、それぞれ異なる第1円周方向力及び第2円周方向力に変換し、この円周方向力によって回転体と質量体との間の相対変位を小さくするように作動する。このような第1及び第2カム機構の作動によって、トルク変動が抑えられる。

【0013】

ここでは、第1及び第2遠心子に作用する遠心力を、トルク変動を抑えるための力として利用しているので、回転体の回転数に応じてトルク変動を抑制する特性が変わることになる。また、第1カム機構及び第2カム機構の特性を適宜設定することによって、例えば気筒休止を行うエンジンに対しても、トルク変動を抑制する特性を適切に設定することができ、より広い回転数域におけるトルク変動のピークを抑えることができる。

【0014】

10

20

30

40

50

(2) 好ましくは、回転体は、軸方向第1位置に配置された第1回転体と、軸方向第2位置に配置された第2回転体と、を有している。また、質量体は、第1回転体の外周又は内周に配置された第1イナーシャリングと、第2回転体の外周又は内周に配置された第2イナーシャリングと、を有している。そして、第1遠心子は第1回転体又は第1イナーシャリングに径方向に移動自在に支持され、第2遠心子は第2回転体又は第2イナーシャリングに径方向に移動自在に支持されている。さらに、第1カム機構は軸方向において軸方向第1位置に配置され、第2カム機構は軸方向において軸方向第2位置に配置されている。

【0015】

ここでは、質量体を構成する第1イナーシャリング及び第2イナーシャリングが、それぞれ第1回転体及び第2回転体の外周又は内周に配置されているので、装置の軸方向スペースを短くすることができる。

10

【0016】

(3) 好ましくは、第1遠心子は回転体又は質量体における円周方向第1位置に配置され、第2遠心子は回転体又は質量体における円周方向第2位置に配置されている。また、第1カム機構は円周方向第1位置に配置され、第2カム機構は円周方向第2位置に配置されている。

【0017】

ここでは、第1遠心子と第2遠心子とが異なる円周方向位置に配置されているので、両遠心子を同じ円周上に配置でき、装置の径方向スペースを小さくすることができる。また、第1カム機構と第2カム機構についても同様である。

20

【0018】

(4) 好ましくは、質量体は、回転体の外周に配置された第1イナーシャリングと、第1イナーシャリングのさらに外周に配置された第2イナーシャリングと、を有している。また、第1遠心子は回転体に径方向に移動自在に支持され、第2遠心子は第1イナーシャリングに径方向に移動自在に支持されている。さらに、第1カム機構は回転体の外周で第1イナーシャリングの内周に配置され、第2カム機構は第1イナーシャリングの外周で第2イナーシャリングの内周に配置されている。

【0019】

ここでは、第1イナーシャリングが回転体の外周に配置され、第1イナーシャリングのさらに外周に第2イナーシャリングが配置されているので、軸方向において第1及び第2イナーシャリングを同じ位置に配置できる。したがって、装置の軸方向寸法を短くすることができる。第1カム機構及び第2カム機構についても同様である。

30

【0020】

(5) 好ましくは、第2カム機構は、回転体又は質量体が所定回転数以上では第2遠心子の径方向外側への移動を規制する作動禁止機構を有し、作動禁止機構の作動によって第2遠心子に作用する遠心力を円周方向力に変換させない。

【0021】

(6) 好ましくは、回転体は外周面に凹部を有し、第1及び第2遠心子の少なくとも一方は、凹部に径方向に移動自在に収容されている。

40

【0022】

この場合は、回転体の凹部に遠心子が収容されているので、装置の軸方向寸法を抑えることができる。

【0023】

(7) 好ましくは、第1及び第2遠心子のうち凹部内に収容された遠心子と凹部との間の摩擦係数は0.1以下である。

【0024】

(8) 好ましくは、凹部内に収容された遠心子が移動する方向の遠心子の側面と凹部との間には、遠心子が移動する際の摩擦を低減するための摩擦低減部材が配置されている。

【0025】

50

( 9 ) 好ましくは、第 1 カム機構及び第 2 カム機構は、カムフォロアとカムとを有している。カムフォロアは第 1 遠心子及び第 2 遠心子に設けられている。カムは、外周側に配置された回転体又は質量体の内周面に形成され、カムフォロアが当接し回転体と質量体との間の回転方向における相対変位量に応じて円周方向力が変化するような形状を有する。

【 0 0 2 6 】

ここでは、回転体のトルク変動の大きさによって、回転体と質量体との間の回転方向の相対変位量変動する。このとき、遠心力から変換された円周方向力が、相対変位量に応じて変化するようにカムの形状が設定されているので、トルク変動をより効率的に抑えることができる。

【 0 0 2 7 】

10

( 1 0 ) 好ましくは、凹部内に配置され、回転体及び質量体が回転していない状態でカムフォロアとカムとが互いに当接するように第 1 遠心子及び第 2 遠心子の少なくとも一方を径方向外方に付勢する付勢部材をさらに備えている。

【 0 0 2 8 】

ここでは、付勢部材によって径方向外方に付勢された遠心子に設けられたカムフォロアは、常にカムに当接させられている。このため、回転停止時にカムフォロアがカムから離れたり、あるいは回転開始時にカムフォロアがカムに当接（衝突）したりする際の音をなくすることができる。

【 0 0 2 9 】

( 1 1 ) 好ましくは、質量体は連続した円環状に形成されている。

20

【 0 0 3 0 】

( 1 2 ) 本発明に係るトルクコンバータは、エンジンとトランスミッションとの間に配置される。このトルクコンバータは、エンジンからのトルクが入力される入力側回転体と、トランスミッションにトルクを出力する出力側回転体と、入力側回転体とタービンとの間に配置されたダンパと、以上に記載のいずれかのトルク変動抑制装置と、を備えている。

【 0 0 3 1 】

( 1 3 ) 好ましくは、トルク変動抑制装置は入力側回転体に配置されている。

【 0 0 3 2 】

( 1 4 ) 好ましくは、トルク変動抑制装置は出力側回転体に配置されている。

30

【 0 0 3 3 】

( 1 5 ) 好ましくは、ダンパは、入力側回転体からトルクが入力される第 1 ダンパと、出力側回転体にトルクを出力する第 2 ダンパと、第 1 ダンパと第 2 ダンパとの間に設けられた中間部材と、を有している。そして、トルク変動抑制装置は中間部材に配置されている。

【 0 0 3 4 】

( 1 6 ) 好ましくは、ダンパは複数のコイルスプリングを有している。好ましくは、入力側回転体及び出力側回転体に対して相対回転自在であり、複数のコイルスプリングを支持するフロート部材をさらに備え、トルク変動抑制装置はフロート部材に配置されている。

40

【 0 0 3 5 】

( 1 7 ) 本発明に係る動力伝達装置は、フライホイールと、クラッチ装置と、以上に記載のいずれかのトルク変動抑制装置と、を備えている。フライホイールは、回転軸を中心に回転する第 1 慣性体と、回転軸を中心に回転し第 1 慣性体と相対回転自在な第 2 慣性体と、第 1 慣性体と第 2 慣性体との間に配置されたダンパと、を有する。クラッチ装置は、フライホイールの第 2 慣性体に設けられている。

【 0 0 3 6 】

( 1 8 ) 好ましくは、トルク変動抑制装置は第 2 慣性体に配置されている。

【 0 0 3 7 】

( 1 9 ) 好ましくは、トルク変動抑制装置は第 1 慣性体に配置されている。

50

## 【 0 0 3 8 】

( 2 0 ) 好ましくは、ダンパは、第 1 慣性体からトルクが入力される第 1 ダンパと、第 2 慣性体にトルクを出力する第 2 ダンパと、第 1 ダンパと第 2 ダンパとの間に設けられた中間部材と、を有している。そして、トルク変動抑制装置は中間部材に配置されている。

## 【 発明の効果 】

## 【 0 0 3 9 】

以上のような本発明では、回転部材のトルク変動を抑えるための装置において、比較的広い回転数域においてトルク変動のピークを抑えることができる。

## 【 図面の簡単な説明 】

## 【 0 0 4 0 】

10

【 図 1 】 本発明の一実施形態によるトルクコンバータの模式図。

【 図 2 A 】 図 1 の第 1 出力側回転体及びトルク変動抑制装置の正面図。

【 図 2 B 】 他の実施形態の図 2 A に相当する図。

【 図 3 A 】 図 1 の第 2 出力側回転体及びトルク変動抑制装置の正面図。

【 図 3 B 】 他の実施形態の図 3 A に相当する図。

【 図 4 】 図 2 A の拡大部分図。

【 図 5 】 カム機構の作動を説明するための図。

【 図 6 】 回転数とトルク変動の関係を示す特性図。

【 図 7 】 本発明の第 2 実施形態によるトルク変動抑制装置の正面図。

【 図 8 】 図 7 に示す装置の平面部分図。

20

【 図 9 】 本発明の第 3 実施形態によるトルク変動抑制装置の正面図。

【 図 1 0 】 本発明の第 4 実施形態によるトルク変動抑制装置の正面図。

【 図 1 1 】 本発明の第 5 実施形態によるトルク変動抑制装置の正面図。

【 図 1 2 】 本発明の第 5 実施形態によるカム機構の作動を説明するための図。

【 図 1 3 】 本発明の第 6 実施形態によるトルク変動抑制装置の正面図。

【 図 1 4 】 本発明のさらに他の実施形態を示す図 1 に相当する図。

【 図 1 5 】 本発明のさらに他の実施形態を示す図 4 に相当する図。

【 図 1 6 】 本発明の適用例 1 を示す模式図。

【 図 1 7 】 本発明の適用例 2 を示す模式図。

【 図 1 8 】 本発明の適用例 3 を示す模式図。

30

【 図 1 9 】 本発明の適用例 4 を示す模式図。

【 図 2 0 】 本発明の適用例 5 を示す模式図。

【 図 2 1 】 本発明の適用例 6 を示す模式図。

【 図 2 2 】 本発明の適用例 7 を示す模式図。

【 図 2 3 】 本発明の適用例 8 を示す模式図。

【 図 2 4 】 本発明の適用例 9 を示す模式図。

## 【 発明を実施するための形態 】

## 【 0 0 4 1 】

図 1 は、本発明の一実施形態によるトルク変動抑制装置をトルクコンバータのロックアップ装置に装着した場合の模式図である。図 1 において、O - O がトルクコンバータの回転軸線である。

40

## 【 0 0 4 2 】

## [ 全体構成 ]

トルクコンバータ 1 は、フロントカバー 2 と、トルクコンバータ本体 3 と、ロックアップ装置 4 と、出力ハブ 5 と、を有している。フロントカバー 2 にはエンジンからトルクが入力される。トルクコンバータ本体 3 は、フロントカバー 2 に連結されたインペラ 7 と、タービン 8 と、ステータ ( 図示せず ) と、を有している。タービン 8 は出力ハブ 5 に連結されており、出力ハブ 5 の内周部には、トランスミッションの入力軸 ( 図示せず ) がスプラインによって係合可能である。

## 【 0 0 4 3 】

50



## 〔ロックアップ装置 4〕

ロックアップ装置 4 は、クラッチ部や、油圧によって作動するピストン等を有し、ロックアップオン状態と、ロックアップオフ状態と、を取り得る。ロックアップオン状態では、フロントカバー 2 に入力されたトルクは、トルクコンバータ本体 3 を介さずに、ロックアップ装置 4 を介して出力ハブ 5 に伝達される。一方、ロックアップオフ状態では、フロントカバー 2 に入力されたトルクは、トルクコンバータ本体 3 を介して出力ハブ 5 に伝達される。

## 【0044】

ロックアップ装置 4 は、入力側回転体 11 と、出力側回転体 12 と、ダンパ 13 と、トルク変動抑制装置 14 と、を有している。

10

## 【0045】

入力側回転体 11 は、軸方向に移動自在なピストンを含み、フロントカバー 2 側の側面に摩擦部材 16 を有している。この摩擦部材 16 がフロントカバー 2 に押し付けられることによって、フロントカバー 2 から入力側回転体 11 にトルクが伝達される。

## 【0046】

出力側回転体 12 は、軸方向に対向して配置された第 1 ハブ（第 1 回転体）121 及び第 2 ハブ（第 2 回転体）122 を有している。第 1 ハブ 121 は、入力側回転体 11 と軸方向に対向して配置され、入力側回転体 11 と相対回転自在である。また、第 1 ハブ 121 と第 2 ハブ 122 とは、互いに固定されて同期して回転し、ともに出力ハブ 5 に連結されている。

20

## 【0047】

ダンパ 13 は、入力側回転体 11 と第 1 ハブ 121 との間に配置されている。ダンパ 13 は、複数のトーションスプリングを有しており、入力側回転体 11 と第 1 ハブ 121 とを回転方向に弾性的に連結している。このダンパ 13 によって、入力側回転体 11 から第 1 ハブ 121 及び第 2 ハブ 122 にトルクが伝達されるとともに、トルク変動が吸収、減衰される。

## 【0048】

## 〔トルク変動抑制装置 14〕

## - 第 1 実施形態 -

図 2 A は第 1 ハブ 121 及びトルク変動抑制装置 14 の正面図、図 3 A は第 2 ハブ 122 及びトルク変動抑制装置 14 の正面図である。また、図 2 A の一部を拡大して図 4 に示している。これらの図に示すように、トルク変動抑制装置 14 は、質量体 20 を構成する第 1 イナーシャリング 201 及び第 2 イナーシャリング 202 と、複数の遠心子 21 と、4 個の第 1 カム機構 221 と、4 個の第 2 カム機構 222 と、複数のコイルスプリング 23 と、を有している。遠心子 21、第 1 及び第 2 カム機構 221、222、及びコイルスプリング 23 は、それぞれ円周方向に 90° の等間隔で配置されている。

30

## 【0049】

なお、図 2 B 及び図 3 B に示すように、各遠心子 21 の内周側に配置されたコイルスプリング 23 を省略することも可能である。また、以降で説明する各例においても、同様に、コイルスプリング 23 を設けてもよく、省略してもよい。

40

## 【0050】

第 1 イナーシャリング 201 は、連続した円環状に形成された所定の厚みを有するプレートであり、第 1 ハブ 121 の外周側に、径方向に所定の隙間をあけて配置されている。すなわち、第 1 イナーシャリング 201 は、第 1 ハブ 121 と軸方向において同じ位置に配置されている。また、第 1 イナーシャリング 201 は、第 1 ハブ 121 の回転軸と同じ回転軸を有し、第 1 ハブ 121 とともに回転可能で、かつ第 1 ハブ 121 に対して相対回転自在である。

## 【0051】

第 2 イナーシャリング 202 は、第 1 イナーシャリング 201 と同様の構成である。すなわち、連続した円環状に形成され、第 2 ハブ 122 の外周側に、径方向に所定の隙間を

50

あけて配置され、第 2 ハブ 1 2 2 と軸方向において同じ位置に配置されている。また、第 2 イナーシャリング 2 0 2 は、第 2 ハブ 1 2 2 の回転軸と同じ回転軸を有し、第 2 ハブ 1 2 2 とともに回転可能で、かつ第 2 ハブ 1 2 2 に対して相対回転自在である。

【 0 0 5 2 】

遠心子 2 1 は、第 1 ハブ 1 2 1 及び第 2 ハブ 1 2 2 に配置されており、第 1 ハブ 1 2 1 及び第 2 ハブ 1 2 2 の回転による遠心力によって径方向に移動可能である。以下、第 1 ハブ 1 2 1 に設けられた遠心子について説明する。

【 0 0 5 3 】

図 4 に拡大して示すように、第 1 ハブ 1 2 1 には、外周面に凹部 1 2 1 a が設けられている。凹部 1 2 1 a は、第 1 ハブ 1 2 1 の外周面に、内周側の回転中心に向かって窪むように矩形状に形成されている。そして、この凹部 1 2 1 a に遠心子 2 1 が径方向に移動可能に挿入されている。遠心子 2 1 及び凹部 1 2 1 a は、遠心子 2 1 の側面と凹部 1 2 1 a との間の摩擦係数が 0 . 1 以下になるように設定されている。また、遠心子 2 1 は、第 1 ハブ 1 2 1 とほぼ同じ厚みを有するプレートで、かつ外周面 2 1 a が円弧状に形成されている。また、遠心子 2 1 の外周面 2 1 a には、内側に窪むコ口収容部 2 1 b が形成されている。

10

【 0 0 5 4 】

第 1 カム機構 2 2 1 は、図 4 に示すように、カムフォロアとしてのコ口 2 5 と、第 1 イナーシャリング 2 0 1 の内周面に形成されたカム 2 6 と、から構成されている。コ口 2 5 は遠心子 2 1 のコ口収容部 2 1 b に装着されており、遠心子 2 1 とともに径方向に移動自在である。なお、コ口 2 5 は、コ口収容部 2 1 b において、回転自在であっても、固定されていてもよい。カム 2 6 は、コ口 2 5 が当接する円弧状の面であり、第 1 ハブ 1 2 1 と第 1 イナーシャリング 2 0 1 とが所定の角度範囲で相対回転した際には、コ口 2 5 はこのカム 2 6 に沿って移動する。

20

【 0 0 5 5 】

詳細は後述するが、コ口 2 5 とカム 2 6 との接触によって、第 1 ハブ 1 2 1 と第 1 イナーシャリング 2 0 1 との間に回転位相差が生じたときに、遠心子 2 1 及びコ口 2 5 に生じた遠心力は、回転位相差が小さくなるような円周方向の力に変換される。

【 0 0 5 6 】

コイルスプリング 2 3 は、凹部 1 2 a の底面と遠心子 2 1 の内周側の面との間に配置され、遠心子 2 1 を外周側に付勢している。このコイルスプリング 2 3 の付勢力によって、遠心子 2 1 及びコ口 2 5 は第 1 イナーシャリング 2 0 1 のカム 2 6 に押し付けられている。したがって、第 1 ハブ 1 2 1 が回転していない状態で、遠心子 2 1 に遠心力が作用していない場合でも、コ口 2 5 はカム 2 6 に当接する。

30

【 0 0 5 7 】

第 2 カム機構 2 2 2 については、カム 2 6 の形状が異なるのみで、他の構成は第 1 カム機構 2 2 1 とまったく同様である。

【 0 0 5 8 】

[ 第 1 カム機構 2 2 1 の作動 ]

図 4 及び図 5 を用いて、第 1 カム機構 2 2 1 の作動（トルク変動の抑制）について説明する。ロックアップオン時には、フロントカバー 2 に伝達されたトルクは、入力側回転体 1 1 及びダンパ 1 3 を介して第 1 ハブ 1 2 1 及び第 2 ハブ 1 2 2 に伝達される。

40

【 0 0 5 9 】

トルク伝達時にトルク変動がない場合は、図 4 に示すような状態で、第 1 ハブ 1 2 1 及び第 1 イナーシャリング 2 0 1 は回転する。すなわち、第 1 カム機構 2 2 1 のコ口 2 5 はカム 2 6 のもっとも深い位置（円周方向の中央位置）に当接し、第 1 ハブ 1 2 1 と第 1 イナーシャリング 2 0 1 との回転位相差は「 0 」である。

【 0 0 6 0 】

前述のように、第 1 ハブ 1 2 1 と第 1 イナーシャリング 2 0 1 との間の回転方向の相対変位を、「回転位相差」と称しているが、これらは、図 4 及び図 5 では、遠心子 2 1 及び

50

コ口 2 5 の円周方向の中央位置と、カム 2 6 の円周方向の中央位置と、のずれを示すものである。

【 0 0 6 1 】

一方、トルクの伝達時にトルク変動が存在すると、図 5 ( a ) ( b ) に示すように、第 1 ハブ 1 2 1 と第 1 イナーシャリング 2 0 1 との間には、回転位相差  $\pm$  が生じる。図 5 ( a ) は + R 側に回転位相差 + が生じた場合を示し、図 5 ( b ) は - R 側に回転位相差 - が生じた場合を示している。

【 0 0 6 2 】

図 5 ( a ) に示すように、第 1 ハブ 1 2 1 と第 1 イナーシャリング 2 0 1 との間に回転位相差 + が生じた場合は、第 1 カム機構 2 2 1 のコ口 2 5 は、カム 2 6 に沿って相対的に図 5 の左側に移動する。このとき、遠心子 2 1 及びコ口 2 5 には遠心力が作用しているので、カム 2 6 からコ口 2 5 が受ける反力は、図 5 ( a ) の P 0 の方向及び大きさとなる。この反力 P 0 によって、円周方向の第 1 分力 P 1 と、遠心子 2 1 及びコ口 2 5 を回転中心に向かって移動させる方向の第 2 分力 P 2 と、が発生する。

【 0 0 6 3 】

そして、第 1 分力 P 1 は、第 1 カム機構 2 2 1 を介して第 1 ハブ 1 2 1 を図 5 ( a ) の右方向に移動させる力となる。すなわち、第 1 ハブ 1 2 1 と第 1 イナーシャリング 2 0 1 との回転位相差を小さくする方向の力が、第 1 ハブ 1 2 1 に作用することになる。また、第 2 分力 P 2 によって、遠心子 2 1 及びコ口 2 5 は、コイルスプリング 2 3 の付勢力に抗して、径方向内周側に移動させられる。

【 0 0 6 4 】

図 5 ( b ) は、第 1 ハブ 1 2 1 と第 1 イナーシャリング 2 0 1 との間に回転位相差 - が生じた場合を示しており、第 1 カム機構 2 2 1 のコ口 2 5 の移動方向、反力 P 0 、第 1 分力 P 1 、及び第 2 分力 P 2 の方向が図 5 ( a ) と異なるだけで、作動は同様である。

【 0 0 6 5 】

以上のように、トルク変動によって第 1 ハブ 1 2 1 と第 1 イナーシャリング 2 0 1 との間に回転位相差が生じると、遠心子 2 1 に作用する遠心力及び第 1 カム機構 2 2 1 の作用によって、第 1 ハブ 1 2 1 は、両者の回転位相差を小さくする方向の力 ( 第 1 分力 P 1 ) を受ける。この力によって、トルク変動が抑制される。

【 0 0 6 6 】

以上のトルク変動を抑制する力は、遠心力、すなわち第 1 ハブ 1 2 1 の回転数によって変化するし、回転位相差及びカム 2 6 の形状によっても変化する。したがって、カム 2 6 の形状を適宜設定することによって、トルク変動抑制装置 1 4 の特性を、エンジン仕様等に応じた最適な特性にすることができる。

【 0 0 6 7 】

例えば、カム 2 6 の形状は、同じ遠心力が作用している状態で、回転位相差に応じて第 1 分力 P 1 が線形に変化するような形状にすることができる。また、カム 2 6 の形状は、回転位相差に応じて第 1 分力 P 1 が非線形に変化する形状にすることができる。

【 0 0 6 8 】

[ 第 2 カム機構 2 2 2 の作動 ]

第 2 カム機構 2 2 2 の作動については、第 1 カム機構 2 2 1 の作動と基本的に同じである。異なるのは、カム形状の相違による、遠心力から円周方向力への変換特性である。すなわち、第 1 カム機構 2 2 1 では、カム 2 6 は曲率半径が比較的小さく形成されている。これに対して第 2 カム機構 2 2 2 のカムは、図 3 A 及び図 3 B から明らかなように、第 1 カム機構 2 2 1 のカム 2 6 の曲率半径に比較して大きく形成されている。このため、第 1 カム機構 2 2 1 では、遠心子が遠心力を受けたときには第 1 変換特性で円周方向力に変換されるが、第 2 カム機構 2 2 2 では、第 1 変換特性とは異なる第 2 変換特性で、遠心力が円周方向力に変換される。

【 0 0 6 9 】

[ 第 1 カム機構 2 2 1 と第 2 カム機構 2 2 2 の仕様 ]

以上のように、第1カム機構221は第1変換特性を有し、第2カム機構222は第2変換特性を有している。したがって、例えば4気筒エンジンで2気筒の気筒休止を行う場合に、第1変換特性によって、4気筒が作動している際のトルク変動を抑制し、第2変換特性によって、2気筒のみが作動している際のトルク変動を抑制することができる。

【0070】

なお、4気筒時には、第1カム機構221のみが作用し、第1変換特性によってトルク変動が抑制され、第2カム機構222は単にイナーシャとしてのみ作用する。また、逆に、2気筒時には、第2カム機構222のみが作用し、第2変換特性によってトルク変動が抑制され、第1カム機構221は単にイナーシャとしてのみ作用する。

10

【0071】

より詳細には、例えばエンジン回転数が1000rpmのときには、4気筒対応のトルク変動抑制装置の反共振周波数は33.3Hzであり、2気筒対応のトルク変動抑制装置の反共振周波数は16.7Hzである。したがって、各反共振点においてトルク変動を効果的に抑制するのは、いずれか一方のみのカム機構の作用によることになる。

【0072】

[特性の例]

図6は、トルク変動抑制特性の一例を示す図である。横軸は回転数、縦軸はトルク変動(回転速度変動)である。特性Q1はトルク変動を抑制するための装置が設けられていない場合、特性Q2は従来のダイナミックダンパ装置が設けられた場合、特性Q3は本実施形態のトルク変動抑制装置14が設けられた場合を示している。

20

【0073】

この図6から明らかなように、従来のダイナミックダンパ装置が設けられた装置(特性Q2)では、特定の回転数域のみについてトルク変動を抑制することができる。一方、本実施形態(特性Q3)では、すべての回転数域においてトルク変動を抑制することができる。

【0074】

- 第2実施形態 -

図7及び図8は、本発明の第2実施形態によるトルク変動抑制装置を示している。図7では、第1イナーシャリング201を部分的に破断して示している。図8は、図7の平面部分図である。なお、第1実施形態と同じ又は対応する部材には、形状等は異なる場合であっても、同じ符号を付して示している。

30

【0075】

この第2実施形態のトルク変動抑制装置は、第1イナーシャリング201及び第2イナーシャリング202と、4個の遠心子21と、2個の第1カム機構221と、2個の第2カム機構222と、4個のコイルスプリング23と、を有している。それぞれ4個の遠心子21及びカム機構221, 222は、円周方向に90°の等間隔で配置されている。なお、この図7に示した例では、コイルスプリング23を設けているが、前述のように、コイルスプリング23を省略してもよい。

【0076】

40

第1イナーシャリング201及び第2イナーシャリング202は、連続した円環状に形成された所定の厚みを有するプレートであり、出力側回転体12の外周側に、出力側回転体12と径方向に所定の隙間をあけて配置されている。図8に示すように、第1イナーシャリング201と第2イナーシャリング202とは、軸方向に対向して配置されており、ともに出力側回転体12の回転軸と同じ回転軸を有し、出力側回転体12とともに回転可能で、かつ出力側回転体12に対して相対回転自在である。

【0077】

遠心子21は、出力側回転体12に配置されており、出力側回転体12の回転による遠心力によって径方向に移動可能である。遠心子21と出力側回転体12との関係及びそれらの構成は、第1実施形態と同様である。すなわち、出力側回転体12の外周面には凹部

50

12aが設けられ、この凹部12aに遠心子21が径方向に移動可能に挿入されている。また、遠心子21は、出力側回転体12とほぼ同じ厚みを有するプレートで、かつ外周面にはコロ収容部が形成されている。

【0078】

第1カム機構221は、個数を除いて、第1実施形態と同様の構成である。すなわち、2個の第1カム機構221は、円周方向に180°の間隔で配置されており、カムフォロアとしてのコロ25と、第1イナーシャリング201の内周面に形成されたカム26と、から構成されている。コロ25は遠心子21のコロ収容部に装着されており、遠心子21とともに径方向に移動自在である。カム26は、コロ25が当接する円弧状の面であり。出力側回転体12と第1イナーシャリング201とが所定の角度範囲で相対回転した際には、コロ25はこのカム26に沿って移動する。

10

【0079】

第2カム機構222は、個数を除いて、第1実施形態と同様の構成である。すなわち、2個の第2カム機構222は、円周方向に180°の間隔で配置されており、カムフォロアとしてのコロ25と、第1イナーシャリング201の内周面に形成されたカム26と、から構成されている。そして、第1カム機構221とはカム26の形状が異なるのみで、他の構成は第1カム機構221とまったく同様である。

【0080】

なお、第1イナーシャリング201の内周面において、第2カム機構222が配置された部分には、円周方向に所定の長さを有する溝201aが形成されている。この溝201aの外周面は、出力側回転体12及び第1イナーシャリング201の回転中心を中心とする円弧状に形成されている。したがって、溝201a内をカムフォロアとしてのコロ25が移動しても、カム機構としては機能しない。

20

【0081】

第2イナーシャリング202の内周面についても同様の溝202aが形成されており、この溝202a内をコロ25が移動しても、カム機構としては機能しない。

【0082】

[第1及び第2カム機構221, 222の作動]

第1及び第2カム機構221, 222の作動(トルク変動の抑制)については、カム機構の個数及び配置が第1実施形態と異なるだけで、基本的な作動は第1実施形態と同様である。この第2実施形態においても、第1実施形態と同様に、トルク変動を抑制する力は、遠心力、すなわち出力側回転体12の回転数によって変化するし、回転位相差及びカム26の形状によっても変化する。したがって、カム26の形状を適宜設定することによって、トルク変動抑制装置の特性を、エンジン仕様等に応じた最適な特性にすることができる。

30

【0083】

また、例えば4気筒エンジンで2気筒の気筒休止を行う場合についても、第1実施形態と同様に、第1カム機構221の第1変換特性によって、4気筒が作動している際のトルク変動を抑制し、第2カム機構222の第2変換特性によって、2気筒のみが作動している際のトルク変動を抑制するようにすることができる。

40

【0084】

- 第3実施形態 -

図9は本発明の第3実施形態によるトルク変動抑制装置を示している。なお、第1実施形態と同じ又は対応する部材には、形状等は異なる場合であっても、同じ符号を付して示している。

【0085】

この第3実施形態のトルク変動抑制装置は、第1イナーシャリング201及び第2イナーシャリング202と、それぞれ4個の第1遠心子211及び第2遠心子212と、4個の第1カム機構221と、4個の第2カム機構222と、8個のコイルスプリング23と、を有している。それぞれ4個の遠心子21及びカム機構221, 222は、円周方向に

50

90°の等間隔で配置されている。なお、この図9に示した例では、コイルスプリング23を設けているが、前述のように、コイルスプリング23を省略してもよい。

【0086】

第1イナーシャリング201は、連続した円環状に形成された所定の厚みを有するプレートであり、出力側回転体12の外周側に、出力側回転体12と径方向に所定の隙間をあけて配置されている。第1イナーシャリング201は、出力側回転体12の回転軸と同じ回転軸を有し、出力側回転体12とともに回転可能で、かつ出力側回転体12に対して相対回転自在である。

【0087】

第2イナーシャリング202は、連続した円環状に形成された所定の厚みを有するプレートであり、第1イナーシャリング201のさらに外周側に、第1イナーシャリング201と径方向に所定の隙間をあけて配置されている。第2イナーシャリング202は、出力側回転体12及び第1イナーシャリング201の回転軸と同じ回転軸を有し、出力側回転体12及び第1イナーシャリング201とともに回転可能で、かつ第1イナーシャリング201に対して相対回転自在である。

【0088】

第1遠心子211と第2遠心子212とは、配置されている場所が異なるが、構成及び形状は同一である。第1遠心子211は、出力側回転体12に配置されており、出力側回転体12の回転による遠心力によって径方向に移動可能である。第2遠心子212は、第1イナーシャリング201に配置されており、第1イナーシャリング201の回転による遠心力によって径方向に移動可能である。

【0089】

各遠心子211, 212と出力側回転体12及び第1イナーシャリング201との関係及びそれらの構成は、第1実施形態と同様である。すなわち、出力側回転体12の外周面には凹部12aが設けられ、この凹部12aに第1遠心子211が径方向に移動可能に挿入されている。また、第1イナーシャリング201には、出力側回転体12の凹部12aと同様の凹部201aが形成されており、この凹部201aに第2遠心子212が径方向に移動可能に挿入されている。また、各遠心子211, 212は、出力側回転体12とほぼ同じ厚みを有するプレートで、かつ外周面にはコ口収容部が形成されている。

【0090】

第1カム機構221は、第1実施形態と同様の構成である。すなわち、4個の第1カム機構221は、円周方向に90°の間隔で配置されており、カムフォロアとしてのコ口25と、第1イナーシャリング201の内周面に形成されたカム26と、から構成されている。コ口25は第1遠心子21のコ口収容部に装着されており、第1遠心子21とともに径方向に移動自在である。カム26は、コ口25が当接する円弧状の面であり。出力側回転体12と第1イナーシャリング201とが所定の角度範囲で相対回転した際には、コ口25はこのカム26に沿って移動する。

【0091】

第2カム機構222は、配置された場所を除いて、第1カム機構221と同様の構成である。すなわち、4個の第2カム機構222は、円周方向に90°の間隔で配置されており、カムフォロアとしてのコ口25と、第2イナーシャリング202の内周面に形成されたカム26と、から構成されている。なお、第1カム機構221と第2カム機構222のカム26の形状は同じであるが、カム26の形成された径方向位置が異なる。

【0092】

[第1及び第2カム機構221, 222の作動]

第1及び第2カム機構221, 222の作動(トルク変動の抑制)については、基本的な作動は第1実施形態と同様である。なお、第1カム機構221と第2カム機構222とは、カム26の形状は同じであるが、第2遠心子212の配置された径方向位置は第1遠心子211の配置された径方向位置より大きい。したがって、同じ回転数の場合、第2カム機構212のコ口25(カムフォロア:第2遠心子212)に作用する遠心力の方が、

10

20

30

40

50

第1カム機構211のコロ25(第1遠心子211)に作用する遠心力より大きい。したがって、同じ回転数では、第2カム機構212によるトルク変動の抑制力の方が、第1カム機構211によるそれよりも大きくなる。

【0093】

このような第3実施形態においても、第1実施形態と同様に、トルク変動を抑制する力は、遠心力、すなわち出力側回転体12の回転数によって変化するし、回転位相差及びカム26の形状によっても変化する。したがって、カム26の形状を適宜設定することによって、トルク変動抑制装置の特性を、エンジン仕様等に応じた最適な特性にすることができる。

【0094】

また、例えば4気筒エンジンで2気筒の気筒休止を行う場合についても、第1実施形態と同様に、第1カム機構221によって、4気筒が作動している際のトルク変動を抑制し、第2カム機構222によって、2気筒のみが作動している際のトルク変動を抑制することができる。

【0095】

- 第4実施形態 -

図10に第4実施形態によるトルク変動抑制装置を示している。なお、第1実施形態と同じ又は対応する部材には、形状等は異なる場合であっても、同じ符合を付して示している。前記各実施形態では、質量体を連続した円環状の部材で構成したが、この第4実施形態では、質量体は、円周方向に並べて配置された複数の分割されたイナーシャ体201、202によって構成されている。他の出力側回転体12、遠心子21等の構成は他の実施形態と同様である。

【0096】

この実施形態では、質量体は、それぞれ2つの第1イナーシャ体201及び第2イナーシャ体202によって構成されている。2つの第1イナーシャ体201は回転軸を挟んで対向して配置され、また2つの第2イナーシャ体202も同様に回転軸を挟んで対向して配置されている。第1イナーシャ体201と第2イナーシャ体202は90°ずれた位置に配置されている。また、各イナーシャ体201、202の外周側には、各イナーシャ体201、202を径方向において保持するための保持リング203が設けられている。

【0097】

第1イナーシャ体201の内周面には、第1実施形態の第1イナーシャリング201と同様の形状のカム26が形成されている。また、第2イナーシャ体202の内周面には、第1実施形態の第2イナーシャリング202と同様の形状のカム26が形成されている。そして、遠心子21の外周面に設けられたカムフォロアとしてのコロ25と、各イナーシャ体201、202の内周面に形成されたカム26と、によって、第1カム機構221と第2カム機構222とが構成されている。

【0098】

第1カム機構221及び第2カム機構222の作動については、第1及び第2イナーシャ体201、202の慣性量が小さいことを除いて、第1実施形態と同様である。このような第4実施形態によっても、各実施形態と同様の作用効果を得ることができる。

【0099】

- 第5実施形態 -

図11に第5実施形態によるトルク変動抑制装置を示している。なお、第1実施形態と同じ又は対応する部材には、形状等は異なる場合であっても、同じ符合を付して示している。第5実施形態では、第4実施形態と同様に、2つの第1カム機構221と、2つの第2カム機構222と、が同じ円周上に配置されている。

【0100】

第1カム機構221は、第1実施形態の第1カム機構221とまったく同様の構成である。また、出力側回転体12に凹部12aが形成され、この凹部12a内に遠心子21が径方向に移動自在に配置されている構成、及び遠心子21の構成は、前記各実施形態と同

10

20

30

40

50

様である。

【0101】

第2カム機構222は、作動禁止機構27が設けられていることを除いて、第1カム機構221と同様の構成である。すなわち、第2カム機構222は、カムフォロアとしてのコ口25と、イナーシャリング20の内周面に形成されたカム26と、を有している。

【0102】

作動禁止機構27は、回転軸を挟んで対向して配置されている。すなわち、4つの遠心子21のうちの、対向する2つの遠心子21の径方向の移動を規制し、第2カム機構222の作動を規制する。

【0103】

作動禁止機構27は、図12に拡大し示すように、1対の回動部材281、282と、1対の回動部材281、282を図12(a)に示すような作動許容姿勢に保持するためのねじりバネ29a、29bと、を有している。1対の回動部材281、282は、円周方向において遠心子21を挟むように配置されている。1対の回動部材281、282は、遠心子21に対して対称に配置されている。

【0104】

一方の回動部材281は、出力側回転体12に固定されたピン30に回転自在に支持されている。すなわち、回動部材281は、ピン30に回りに、出力側回転体12の側面に平行に回転自在である。回動部材281は、ピン30の遠心子21側に爪部281aを有し、逆側に錘部281bを有している。爪部281aは遠心子21の外周面に当接可能な長さ形成されている。そして、他方の回動部材282も同様の構成であり、爪部282a及び錘部282bを有している。

【0105】

1対の回動部材281、282は、ねじりバネ29a、29bによって、外力(回転による遠心力)が作用していなときには、図12(a)に示すような許容姿勢に保持されている。すなわち、1対の回動部材281、282の爪部281a、282aは外周側を向き、遠心子21は自由に径方向に移動可能である。

【0106】

一方、出力側回転体12が所定の回転数以上になると、1対の回動部材281、282の錘部281b、282bに作用する遠心力が、遠心子21に作用する遠心力及びねじりバネ29a、29bの保持力よりも大きくなる。この場合は、図12(b)に示すように、1対の回動部材281、282の錘部281b、282bが外周側に、爪部281a、282aが内周側に移動する。このような状態では、遠心子21はツメ部281a、282aによって径方向に移動が禁止される。したがって、遠心子21に設けられているカムフォロアとしてのコ口25はカム26に当接できなくなり、第2カム機構222は作動しなくなる。

【0107】

以上のように、第5実施形態では、出力側回転体12が所定回転数より低い場合は、第1カム機構221及び第2カム機構222の両方が作動する。しかし、出力側回転体12が所定回転数以上になると、第1カム機構221のみが作動し、第2カム機構222は作動しなくなる。したがって、エンジン仕様等に応じて2つのカム機構221、222のカム26や回動部材281、282の形状を適切に設定すれば、トルク変動を効果的に抑えることができる。

【0108】

- 第6実施形態 -

第6実施形態を図13に示す。この第6実施形態は、1つの出力側回転体12及び1つのイナーシャリング20に、2つの第1カム機構221と、2つの第2カム機構222と、を配置したものである。各カム機構221、222の構成は、第1実施形態と同様であるので、ここでは省略する。なお、この第6実施形態では、トルク変動を抑制するための特性は、第1実施形態とは異なり、第1カム機構221と第2カム機構222とを合成し

10

20

30

40

50



た特性となる。

【0109】

[他の実施形態]

本発明は以上のような実施形態に限定されるものではなく、本発明の範囲を逸脱することなく種々の変形又は修正が可能である。

【0110】

(a) 図14に示すように、トルク変動抑制装置を構成するイナーシャリングをタービン8に連結するようにしてもよい。この場合は、タービン8は出力ハブ5には連結されていない。この例では、イナーシャリングがタービン8(正確には、タービンシェル8a)に連結されているので、タービンシェル8aも、イナーシャリングとともに、イナーシャ(慣性体)として機能する。

10

【0111】

なお、図14に示す実施形態では、ロックアップオフの状態では、トルクコンバータ本体3からのトルクは、タービン8を介してトルク変動抑制装置14から出力側回転体12に伝達され、出力ハブ5に出力される。このとき、イナーシャリングからカム機構を介して出力側回転体12にトルク(変動トルクではなく、定常的な平均トルク)を伝達するのは困難である。このため、カム機構の作動角度を確保した上で、バネあるいは機械的なストッパ等を用いてトルクが伝達されるように構成する必要がある。

【0112】

(b) 図15に示すように、遠心子21と凹部12aとの間に、ローラや、樹脂レース、シート等の摩擦を低減する部材を配置してもよい。

20

【0113】

[適用例]

以上のようなトルク変動抑制装置を、トルクコンバータや他の動力伝達装置に適用する場合、種々の配置が可能である。以下に、トルクコンバータや他の動力伝達装置の模式図を利用して、具体的な適用例について説明する。なお、以下の各例を示す図において、カム機構を簡略して示しているが、各カム機構のすべてにおいて、前述の各実施形態におけるカム機構を適用する事が可能である。

【0114】

(1) 図16は、トルクコンバータを模式的に示した図であり、トルクコンバータは、入力側回転体71と、出力側回転体72と、両回転体71, 72の間に設けられたダンパ73と、を有している。入力側回転体71は、フロントカバー、ドライブプレート、ピストン等の部材を含む。出力側回転体72は、ドリブンプレート、タービンハブを含む。ダンパ73は複数のトーションスプリングを含む。

30

【0115】

この図16に示した例では、入力側回転体71を構成する回転部材のいずれかに遠心子が設けられており、この遠心子に作用する遠心力を利用して作動するカム機構74が設けられている。カム機構74については、前記各実施形態に示された構成と同様の構成を適用できる。

【0116】

(2) 図17に示したトルクコンバータは、出力側回転体72を構成する回転部材のいずれかに遠心子が設けられており、この遠心子に作用する遠心力を利用して作動するカム機構74が設けられている。カム機構74については、前記各実施形態に示された構成と同様の構成を適用できる。

40

【0117】

(3) 図18に示したトルクコンバータは、図16及び図17に示した構成に加えて、別のダンパ75と、2つのダンパ73, 75の間に設けられた中間部材76と、を有している。中間部材76は、入力側回転体71及び出力側回転体72と相対回転自在であり、2つのダンパ73, 75を直列的に作用させる。

【0118】

50

図 18 に示した例では、中間部材 76 に遠心子が設けられており、この遠心子に作用する遠心力を利用して作動するカム機構 74 が設けられている。カム機構 74 については、前記各実施形態に示された構成と同様の構成を適用できる。

【0119】

(4) 図 19 に示したトルクコンバータは、フロート部材 77 を有している。フロート部材 77 は、ダンパ 73 を構成するトーションスプリングを支持するために部材であり、例えば、環状に形成されて、トーションスプリングの外周及び少なくとも一方の側面を覆うように配置されている。また、フロート部材 77 は、入力側回転体 71 及び出力側回転体 72 と相対回転自在であり、かつダンパ 73 のトーションスプリングとの摩擦によってダンパ 73 に連れ回る。すなわち、フロート部材 77 も回転する。

10

【0120】

この図 19 に示した例では、フロート部材 77 に遠心子 78 が設けられており、この遠心子 78 に作用する遠心力を利用して作動するカム機構 74 が設けられている。カム機構 74 については、前記各実施形態に示された構成と同様の構成を適用できる。

【0121】

(5) 図 20 は、2つの慣性体 81, 82 を有するフライホイール 80 と、クラッチ装置 84 と、を有する動力伝達装置の模式図である。すなわち、エンジンとクラッチ装置 84 との間に配置されたフライホイール 80 は、第 1 慣性体 81 と、第 1 慣性体 81 と相対回転自在に配置された第 2 慣性体 82 と、2つの慣性体 81, 82 の間に配置されたダンパ 83 と、を有している。なお、第 2 慣性体 82 は、クラッチ装置 84 を構成するクラッチカバーも含む。

20

【0122】

図 20 に示した例では、第 2 慣性体 82 を構成する回転部材のいずれかに遠心子が設けられており、この遠心子に作用する遠心力を利用して作動するカム機構 85 が設けられている。カム機構 85 については、前記各実施形態に示された構成と同様の構成を適用できる。

【0123】

(6) 図 21 は、図 20 と同様の動力伝達装置において、第 1 慣性体 81 に遠心子が設けられた例である。そして、この遠心子に作用する遠心力を利用して作動するカム機構 85 が設けられている。カム機構 85 については、前記各実施形態に示された構成と同様の構成を適用できる。

30

【0124】

(7) 図 22 に示した動力伝達装置は、図 20 及び図 21 に示した構成に加えて、別のダンパ 86 と、2つのダンパ 83, 86 の間に設けられた中間部材 87 と、を有している。中間部材 87 は、第 1 慣性体 81 及び第 2 慣性体 82 と相対回転自在である。

【0125】

図 22 に示した例では、中間部材 87 に遠心子 88 が設けられており、この遠心子 88 に作用する遠心力を利用して作動するカム機構 85 が設けられている。カム機構 85 については、前記各実施形態に示された構成と同様の構成を適用できる。

【0126】

40

(8) 図 23 は、1つのフライホイールにクラッチ装置が設けられた動力伝達装置の模式図である。図 23 の第 1 慣性体 91 は、1つのフライホイールと、クラッチ装置 92 のクラッチカバーと、を含む。この例では、第 1 慣性体 91 を構成する回転部材のいずれかに遠心子が設けられており、この遠心子に作用する遠心力を利用して作動するカム機構 94 が設けられている。カム機構 94 については、前記各実施形態に示された構成と同様の構成を適用できる。

【0127】

(9) 図 24 は、図 23 と同様の動力伝達装置において、クラッチ装置 92 の出力側に遠心子 95 が設けられた例である。そして、この遠心子 95 に作用する遠心力を利用して作動するカム機構 94 が設けられている。カム機構 94 については、前記各実施形態に示

50

された構成と同様の構成を適用できる。

【 0 1 2 8 】

( 1 0 ) 図面には示していないが、本発明のトルク変動抑制装置を、トランスミッションを構成する回転部材のいずれかに配置してもよいし、さらにはトランスミッションの出力側のシャフト（プロペラシャフト又はドライブシャフト）に配置してもよい。

【 0 1 2 9 】

( 1 1 ) 他の適用例として、従来から周知のダイナミックダンパ装置や、振り子式ダンパ装置が設けられた動力伝達装置に、本発明のトルク変動抑制装置をさらに適用してもよい。

【 符号の説明 】

10

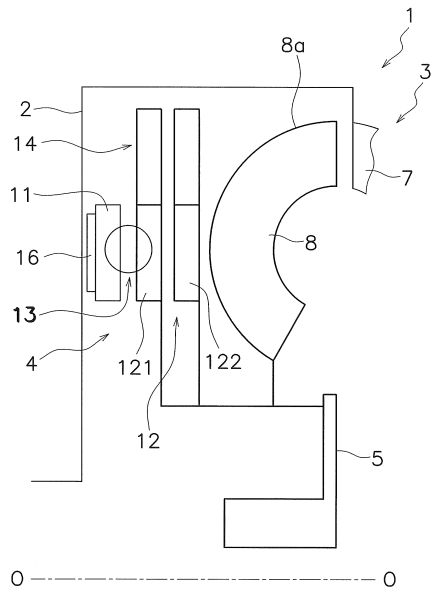
【 0 1 3 0 】

- 1 トルクコンバータ
- 1 1 入力側回転体
- 1 2 出力側回転体
- 1 2 1 第 1 ハブ
- 1 2 2 第 2 ハブ
- 1 4 トルク変動抑制装置
- 2 0 イナーシャリング（質量体）
- 2 0 1 第 1 イナーシャリング
- 2 0 2 第 2 イナーシャリング
- 2 1 遠心子
- 2 2 カム機構
- 2 2 1 第 1 カム機構
- 2 2 2 第 2 カム機構
- 2 3 コイルスプリング（付勢部材）
- 2 5 コロ（カムフォロア）
- 2 6 カム
- 7 3 , 7 5 , 8 3 , 8 6 ダンパ
- 7 6 , 8 7 中間部材
- 7 7 フロート部材
- 8 0 フライホイール
- 8 1 , 8 2 , 9 1 慣性体
- 8 4 , 9 2 クラッチ装置

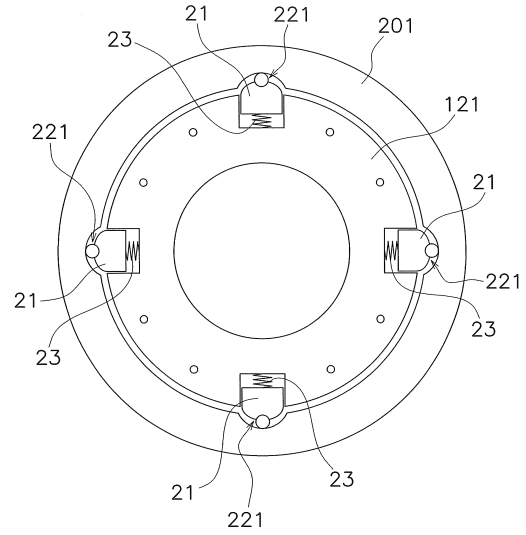
20

30

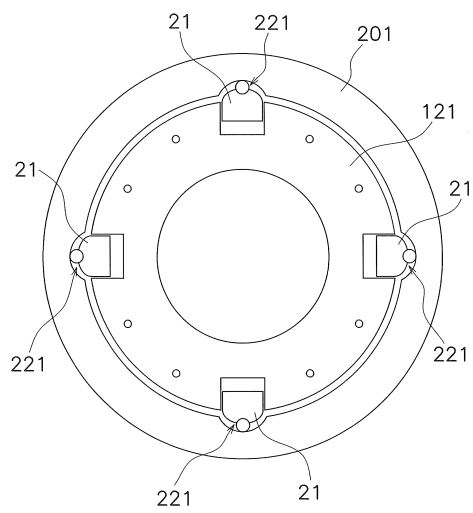
【図 1】



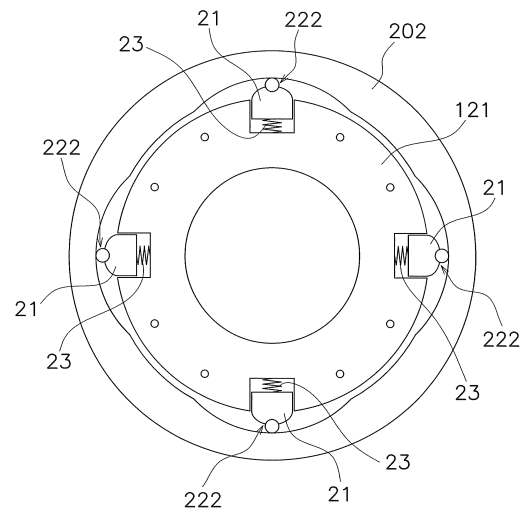
【図 2 A】



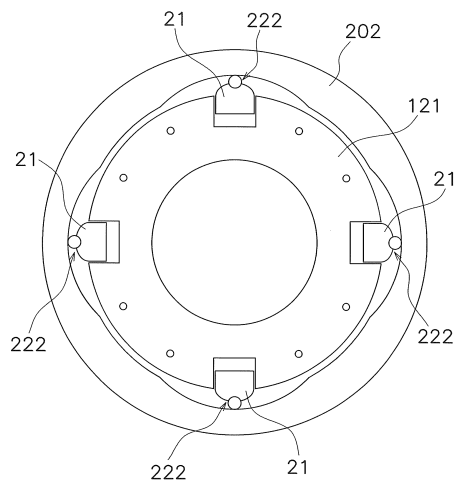
【図 2 B】



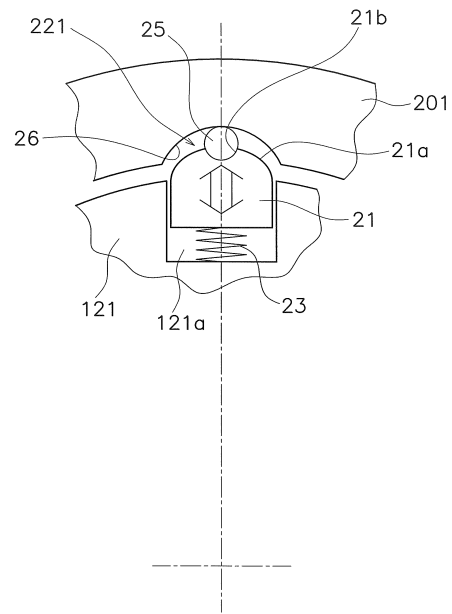
【図 3 A】



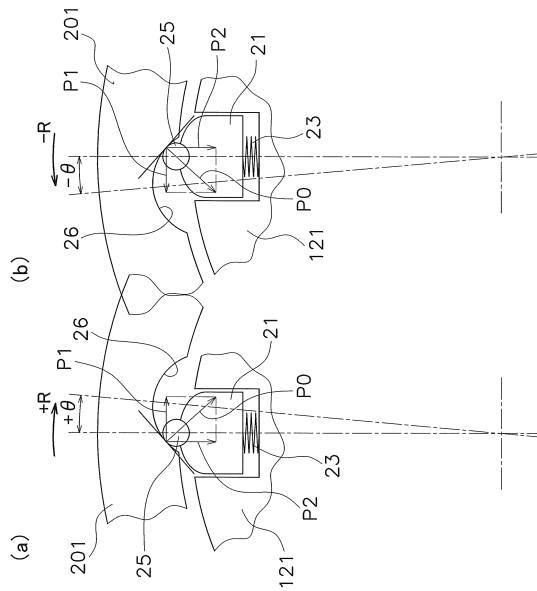
【図 3 B】



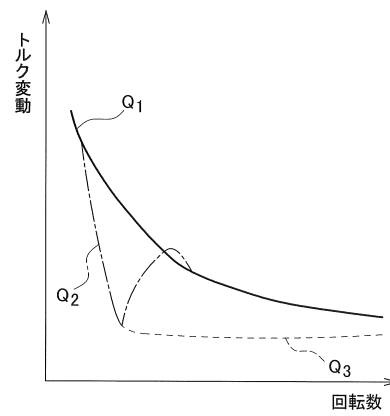
【図 4】



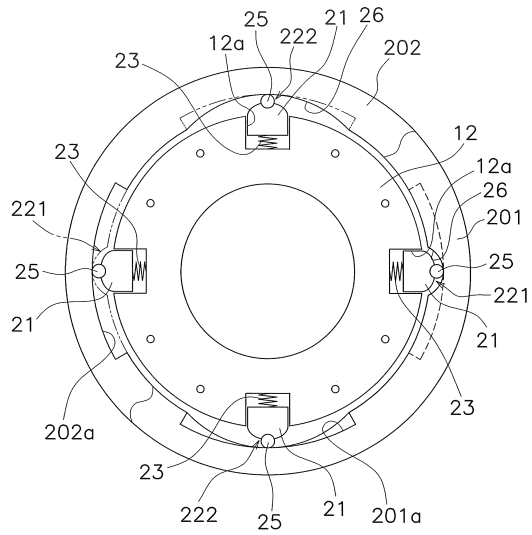
【図 5】



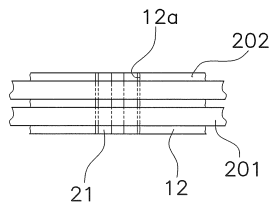
【図 6】



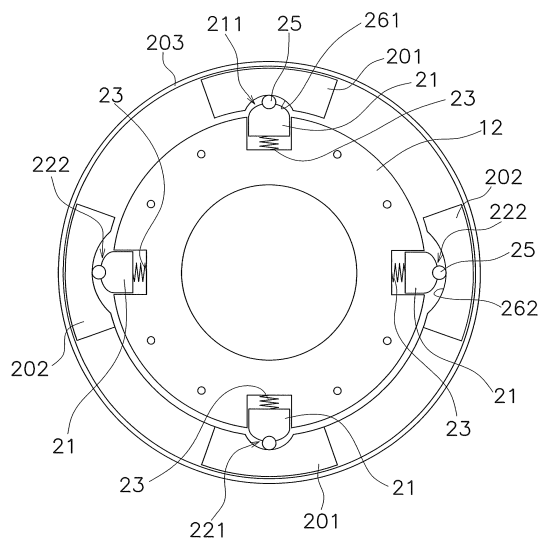
【図 7】



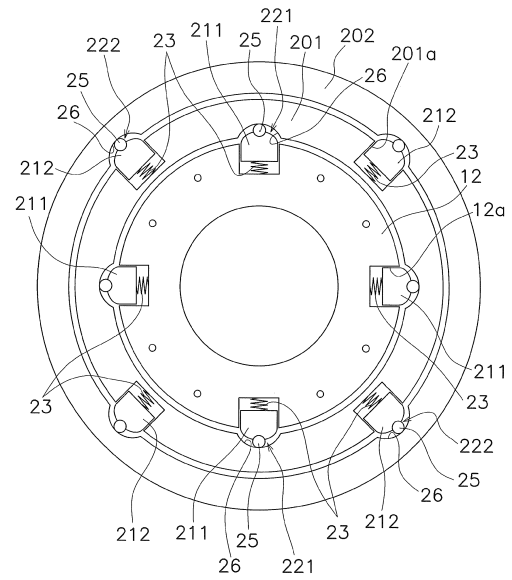
【図 8】



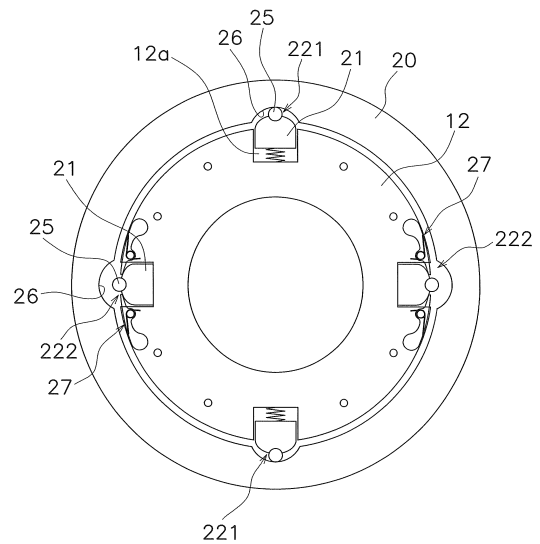
【図 10】



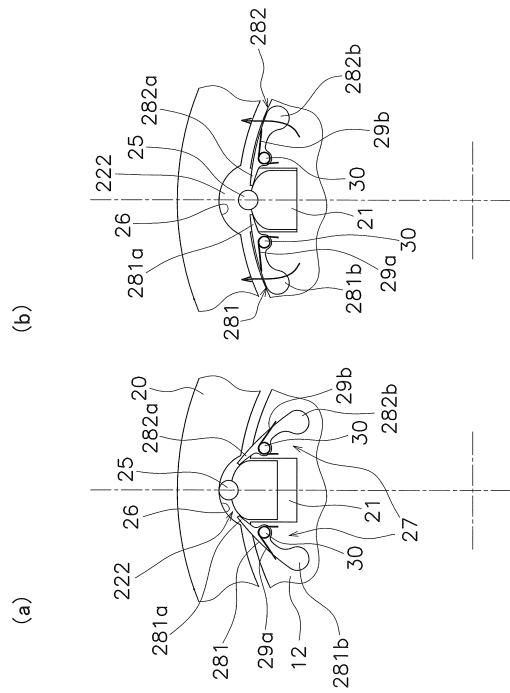
【図 9】



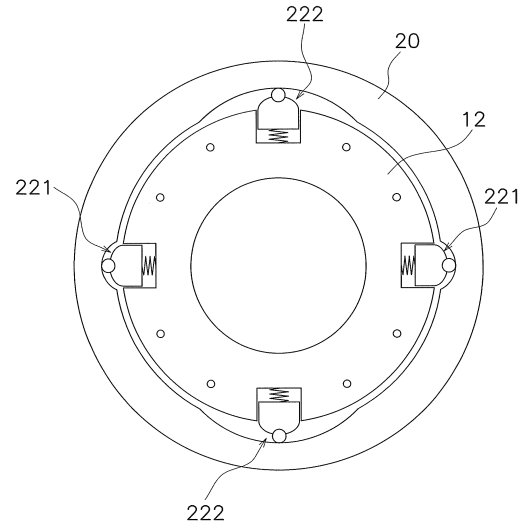
【図 11】



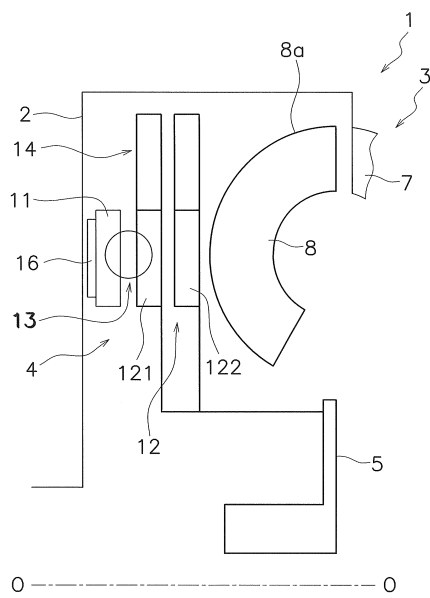
【図 1 2】



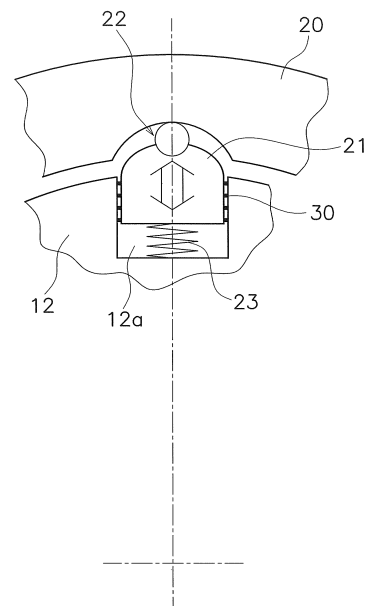
【図 1 3】



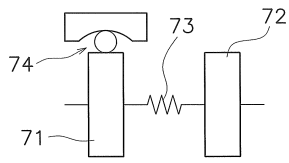
【図 1 4】



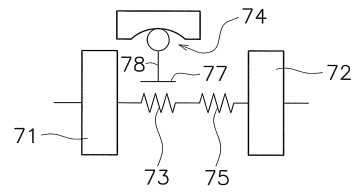
【図 1 5】



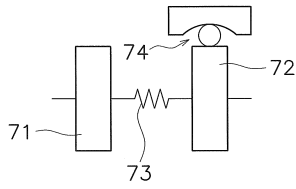
【図 16】



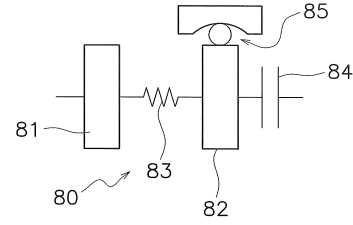
【図 19】



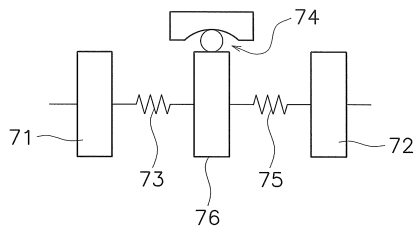
【図 17】



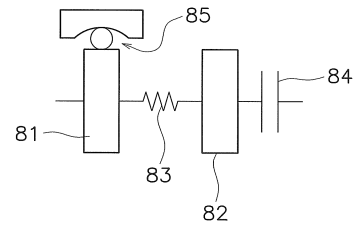
【図 20】



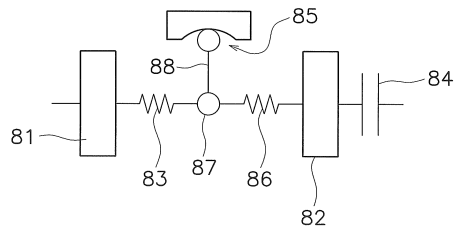
【図 18】



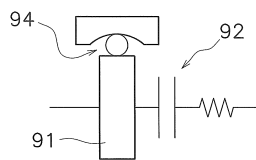
【図 21】



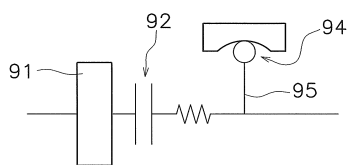
【図 22】



【図 23】



【図 24】





---

フロントページの続き

審査官 木戸 優華

- (56)参考文献 特開平01-312246(JP,A)  
独国特許出願公開第19954273(DE,A1)  
国際公開第2012/043677(WO,A1)  
米国特許出願公開第2015/0167779(US,A1)  
特開2003-065392(JP,A)  
米国特許第02079226(US,A)  
特開2015-143558(JP,A)  
特開2015-014355(JP,A)  
特開2003-004101(JP,A)

- (58)調査した分野(Int.Cl.,DB名)  
F16H 45/02  
F16F 15/123  
F16F 15/14