

(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2009-222135
(P2009-222135A)

(43) 公開日 平成21年10月1日(2009.10.1)

(51) Int.Cl.	F I	テーマコード (参考)
F 1 6 F 15/26 (2006.01)	F 1 6 F 15/26	N
F 0 2 B 77/00 (2006.01)	F 1 6 F 15/26	R
	F 0 2 B 77/00	L
	F 1 6 F 15/26	L

審査請求 未請求 請求項の数 4 O L (全 8 頁)

(21) 出願番号 特願2008-67238 (P2008-67238)
(22) 出願日 平成20年3月17日 (2008. 3. 17)

(71) 出願人 504224153
国立大学法人 宮崎大学
宮崎県宮崎市学園木花台西1丁目1番地
(74) 代理人 240000039
弁護士 弁護士法人 衛藤法律特許事務所
(72) 発明者 岡部 匡
宮崎県宮崎市学園木花台西1丁目1番地
国立大学法人宮崎大学内

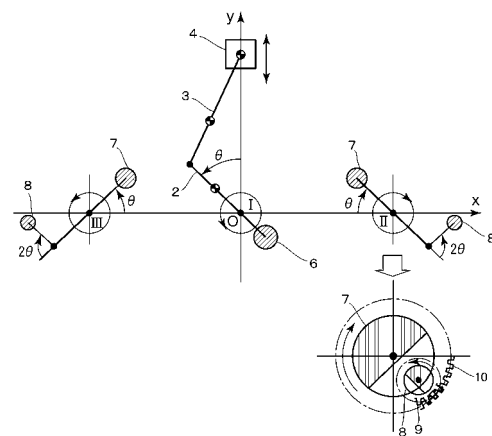
(54) 【発明の名称】 往復機械用振動除去装置

(57) 【要約】

【課題】単一のスライダ・クランク機構で駆動される往復機械において、発生する振動を除去する装置を提供する。

【解決手段】クランク機構のクランク軸に設けられたつり合い錘と、該クランク軸と平行に配設され、第一の回転伝達機構によって夫々前記クランク軸の回転数と同一回転数、且つ逆方向に回転する一対の1次バランスシャフトと、該1次バランスシャフトの軸方向中央部に保持され、第二の回転伝達機構によって前記クランク軸の回転数の2倍の回転数で1次バランスシャフトと逆方向に回転する一対の2次バランスシャフトを備え、前記1次バランスシャフトと2次バランスシャフトの夫々の重心位置が、クランク機構のスライダ部重心軸に対して対称位置であり、且つ前記クランク機構のコンロッドとクランクの運動平面と同一平面上とされる。

【選択図】 図2



【特許請求の範囲】

【請求項 1】

スライダ・クランク機構を用いた往復機械において、該クランク機構のクランク軸に設けられたつり合い錘と、該クランク軸と平行に配設され、第一の回転伝達機構によって夫々前記クランク軸の回転数と同一回転数、且つ逆方向に回転する一対の 1 次バランスシャフトと、該 1 次バランスシャフトの軸方向中央部に保持され、第二の回転伝達機構によって前記クランク軸の回転数の 2 倍の回転数で 1 次バランスシャフトと逆方向に回転する一対の 2 次バランスシャフトを備え、前記 1 次バランスシャフトと 2 次バランスシャフトの夫々の重心位置が、クランク機構のスライダ部重心軸に対して対称位置であり、且つ前記クランク機構のコンロッドとクランクの運動平面と同一平面上とされたことを特徴とする往復機械用振動除去装置。

10

【請求項 2】

前記第一の回転伝達機構は、クランク軸と 1 次バランスシャフトに設けられた歯車対、又はプーリーとタイミングベルトから構成され、クランク軸の回転と同期して前記一対の 1 次バランスシャフトを夫々逆方向且つ同一回転数で回転させることを特徴とする請求項 1 記載の往復機械用振動除去装置。

【請求項 3】

前記第二の回転伝達機構は、前記 2 次バランスシャフトの端部に設けられた外歯車と、該外歯車と歯合すると同時に前記 1 次バランスシャフトを挿通する内歯車とから構成されることを特徴とする請求項 1 記載の往復機械用振動除去装置。

20

【請求項 4】

前記 1 次バランスシャフトおよび 2 次バランスシャフトは、柱状部材の重心位置を回転軸から径方向にずらして形成されたことを特徴とする請求項 1 記載の往復機械用振動除去装置。

【発明の詳細な説明】

【技術分野】

【0001】

本発明は、スライダ・クランク機構で駆動される往復機械の振動除去装置であって、とくに単一のスライダ・クランク機構の振動を防止する往復機械用振動除去装置に関するものである。

30

【背景技術】

【0002】

エンジン、ポンプ、空気圧縮機など、回転運動を往復運動へ、または往復運動を回転運動に変換する機構として、スライダ・クランク機構が広く利用されている。この機構においては、往復運動部（スライダ）、クランク、コネクティングロッド（以下コンロッドと呼ぶ）の運動に起因した不つり合い慣性力を励振力として、有害な振動や騒音が発生する。この不つり合い慣性力は、クランクのクランク軸の回転と同期した 1 次成分以外に、クランク軸 1 回転あたり偶数回変動する高次成分を有する。

【0003】

例えば、自動車用の多気筒エンジンのように、複数個のスライダ・クランク機構を直列に連結した機械の場合、各気筒の位相をずらすことによって、上記の不つり合い慣性力の 1 次成分のつり合わせを行なうことが可能であり、振動を低減することができる。

40

【0004】

しかしながら、単気筒エンジンのように単一のスライダ・クランク機構のみで構成される往復機械の場合、上記の不つり合い慣性力の 1 次および高次成分をつり合わせを行なうことは困難である。

【0005】

そこで、エンジンのクランクケースとリコイルスタータとの間に、クランク軸に連動して、互いに反対方向に、かつ回転位相に対称に回転する一対の重錘をクランク軸と等しい回転速度で回転して設け、エンジンの往復運動部分の運動と、この往復運動方向における

50

重錘の運動を互いに反対方向に設けた balans 付エンジンが提案されている（特許文献 1 参照。）。

【0006】

【特許文献 1】特開平 05 - 149387 号公報

【発明の開示】

【発明が解決しようとする課題】

【0007】

しかしながら上記の balans 付エンジンは、単気筒エンジンの 1 次慣性力をつり合わせる構造であり、2 次慣性力に関しては何ら考慮したものではなく、十分な振動除去ができるものではなかった。

【0008】

上記の問題点に鑑み本発明者は、鋭意研究の結果、単一のスライダ・クランク機構による往復機械において、つり合い錘と 2 種の balans シャフトを用いることによって、1 次および 2 次の慣性力をつり合わせ、この慣性力をつり合わせによる 1 次および 2 次振動の除去を可能とする往復機械用振動除去装置を提供するにいたった。

【課題を解決するための手段】

【0009】

このため本発明の往復機械用振動除去装置は、クランク機構のクランク軸に設けられたつり合い錘と、該クランク軸と平行に配設され、第一の回転伝達機構によって夫々前記クランク軸の回転数と同一回転数、且つ逆方向に回転する一対の 1 次 balans シャフトと、該 1 次 balans シャフトの軸方向中央部に保持され、第二の回転伝達機構によって前記クランク軸の回転数の 2 倍の回転数で 1 次 balans シャフトと逆方向に回転する一対の 2 次 balans シャフトを備え、前記 1 次 balans シャフトと 2 次 balans シャフトの夫々の重心位置が、クランク機構のスライダ部重心軸に対して対称位置であり、且つ前記クランク機構のコンロッドとクランクの運動平面と同一平面上とされたことを第 1 の特徴とする。

【0010】

また、前記第一の回転伝達機構は、クランク軸と 1 次 balans シャフトに設けられた歯車対、又はプーリーとタイミングベルトから構成され、クランク軸の回転と同期して前記一対の 1 次 balans シャフトを夫々逆方向且つ同一回転数で回転させることを第 2 の特徴とする。

【0011】

そして、前記第二の回転伝達機構は、前記 2 次 balans シャフトの端部に設けられた外歯車と、該外歯車と歯合すると同時に前記 1 次 balans シャフトを挿通する内歯車とから構成されることを第 3 の特徴とする。

【0012】

しかも、前記 1 次 balans シャフトおよび 2 次 balans シャフトは、柱状部材の重心位置を回転軸から径方向にずらして形成されたことを第 4 の特徴とする。

【発明の効果】

【0013】

本発明に係る往復機械用振動除去装置によれば、クランク機構のクランク軸に設けられたつり合い錘と、該クランク軸と平行に配設され、第一の回転伝達機構によって夫々逆方向に回転する一対の 1 次 balans シャフトと、該 1 次 balans シャフトの軸方向中央部に保持され、第二の回転伝達機構によって前記クランク軸の回転数の 2 倍の回転数で 1 次 balans シャフトと逆方向に回転する一対の 2 次 balans シャフトを備えているため、往復機械の振動源である 1 次、2 次の不つり合い慣性力を除去できるという優れた効果を有する。

【0014】

また、前記 1 次 balans シャフトと 2 次 balans シャフトの夫々の重心位置が、クランク機構のスライダ部重心軸に対して対称位置であり、且つ前記クランク機構のコンロッドとクランクの運動平面と同一平面上とされているため、balans シャフトを設置すること

10

20

30

40

50

によるクランク軸回りの慣性偶力が発生しないという効果を有する。

【発明を実施するための最良の形態】

【0015】

以下、本発明を図面に基づいて説明する。

図1はスライダ・クランク機構で駆動される往復機械の原理を説明する説明図、図2は本発明のスライダ・クランク機構で駆動される往復機械用振動除去装置の原理を示す説明図である。

【0016】

図1は通常のスライダ・クランク機構で駆動される往復機械の原理図を示している。図に示すように、往復機械1はクランク2、コンロッド3、スライダ部4からなり、スライダ部4はy軸方向の往復運動、コンロッド3は揺動運動、クランク2は回転運動が生じる。これらの運動に伴って下記の数式1に示す、不つり合い慣性力が発生し、この慣性力がクランク軸5の支持部(図示せず)を通して往復機械1本体に有害な振動を発生させる。

【0017】

【数1】

$$F_x = f_{x,1} \sin \theta,$$

$$F_y = f_{y,1} \cos \theta + f_{y,2} \cos 2\theta + \sum_{n=4,6,8,\dots}^{\infty} f_{y,n} \cos n\theta$$

(1次成分) (2次成分) (4次以上の成分)

【0018】

数式1において、不つり合い力fの第1添字は、不つり合い慣性力の分力の方向を示し、第2添字は不つり合い慣性力の回転速度の次数を示している。例えば $f_{x,1}$ は不つり合い慣性力のx軸の方向分力の1次成分を示し、 $f_{y,2}$ は不つり合い慣性力のy軸の方向分力の2次成分を示している。

【0019】

図2は本発明の往復機械用振動除去装置20の原理説明図であり、図1に示した単一のスライダ・クランク機構からなる往復機械1のクランク軸5につり合い錘6を設置し、クランク軸5を中心として平行且つ対称位置に一对の1次バランスシャフト7、7が設けられ、クランク2の回転と同期して夫々クランク軸5の回転数と同一回転数、且つ逆方向に回転する。さらに、この1次バランスシャフト7、7には2次バランスシャフト8、8が回転可能に設けられ、後述する外歯車12及び内歯車22の歯合によって、クランク軸5の回転数の2倍の回転数で夫々逆方向に回転する。

【0020】

まず数式1に示した1次の不つり合い慣性力のx方向分力 $f_{x,1}$ は、図2に示すつり合い錘6の回転による遠心力のx方向成分によって相殺し、完全に除去することができる。次に、一对の1次バランスシャフト7、7が夫々逆方向に同一の回転数で回転する際に発生する遠心力のx方向成分は、互いに打ち消し合って相殺され、y方向成分のみの慣性力が発生する。また、上記つり合い錘6の回転による遠心力のy方向成分は前記数式1の1次の不つり合い慣性力のy方向分力 $f_{y,1}$ に付加されるため、このy方向の合力と、上記した1次バランスシャフト7のy方向成分の慣性力のつり合わせを行なうことによって、1次の振動は発生しない。

【0021】

次に、2次不つり合い慣性力は数式1から明らかなように、y方向分力 $f_{y,2}$ のみであり、図2に示す2次バランスシャフト8、8を夫々クランク軸5の回転数の2倍の回転数で逆方向に回転させることによってつり合わせが可能である。すなわち、この2次バランスシャフト8、8を夫々逆方向に回転させることによって上記した1次バランスシャフト7、7と同様に2次バランスシャフト8、8の遠心力のx方向成分は相殺され、y方向成

分のみが発生する。この y 方向成分と上記の数式 1 の不つり合い慣性力の 2 次成分 $f_{y,2}$ をつり合わせることによって、2 次の不つり合い慣性力のつり合わせが可能となり、2 次の振動を低減できる。

【0022】

尚、スライダ・クランク機構においては、4 次以上の高次不つり合い慣性力 $f_{y,n}$ ($n = 2(m+1)$ m は自然数) も発生するが、上記の 1 次および 2 次の慣性力と比較して非常に小さいため、上述した 1 次および 2 次バランスシャフトを用いることで、単一のスライダ・クランク機構からなる往復機械の振動を大幅に低減できる。

【0023】

以下本発明を、一実施例を示す図面に基づいて詳細に説明する。尚、本発明が本実施例に限定されないことは無論である。

10

【実施例 1】

【0024】

図 3 乃至図 5 は本発明の往復機械用振動除去装置の 1 実施例を示しており、図 3 は 1 次及び 2 次バランスシャフトの斜視説明図、図 4 は本発明の往復機械用振動除去装置の斜視図、図 5 は 2 次バランスシャフトの回転伝達機構を示す斜視図である。

【0025】

図 3 に示すように、1 次バランスシャフト 7 は、金属製の円柱体の一部に切り欠き部 9 と軸受部 10 を形成し、軸方向の中央部で軸受部 10 を介して金属製の 2 次バランスシャフト 8 を回転可能に保持している。この 2 次バランスシャフト 8 は中央部に切り欠き部 11 を形成し、軸受部 10 近傍に外歯車 12 を取り付け、後述する内歯車 22 と歯合して 2 次バランスシャフト 8 を回転させる。ここで、1 次バランスシャフト 7 及び 2 次バランスシャフト 8 の重心位置は、切り欠き部 9、11 によって夫々回転軸 13、14 から径方向にずれて形成されており、上述した不つり合い慣性力とのつり合い力を発生する。また、2 次バランスシャフト 8 は外歯車 12 と内歯車 22 と歯合によって 1 次バランスシャフト 7 の 1 回転に対して 2 回転する構成となっており、上述した不つり合い慣性力の 2 次成分とのつり合わせ力を生じる。尚、1 次バランスシャフト 7 及び 2 次バランスシャフト 8 の重心位置を径方向に移動させる手段は、上記の切り欠き部 9 及び 11 の形成ばかりでなく、重心位置修正用の錘を取り付ける手段も可能である。そして、1 次バランスシャフト 7 上の切り欠き部 9 や軸受部 10 及び 2 次バランスシャフト 8 の外歯車 12 の質量は予め上述した往復機械 1 の 1 次不つり合い慣性力を考慮して設計される。

20

30

【0026】

図 4 は、本発明の往復機械用振動除去装置 20 を示しており、架台 15 に載置された往復機械 1 は、クランク 2 と、コンロッド 3 と、スライダ部 4 とからなり、クランク軸 5 の端部に設けられたモーター (図示せず) の回転によってスライダ部 4 が上下方向に往復運動する。このクランク軸 5 上には一対のつり合い錘 6 がクランク 2 を中心として対称位置に取り付けられ、クランク軸 5 の一端には歯付きプーリー 16 及び歯車対 17 が連結している。そして、クランク軸 5 と平行して一対の 1 次バランスシャフト 7、7 が架台 15 に設けられた軸受 18 によって回転可能に保持され、1 次バランスシャフト 7、7 の端部には歯付きプーリー 19、19 が夫々歯付きプーリー 16 と対向して取り付けられている。この歯付きプーリー 16、19 にはタイミングベルト 21 が捲回され、クランク軸 5 の回転によって一対の 1 次バランスシャフト 7、7 はクランク軸 5 の回転数と同一回転数、且つ逆方向に回転する。また、1 次バランスシャフト 7 の軸方向の中央部には軸受部 10 を介して 2 次バランスシャフト 8 が設けられており、上述した外歯車 12 と内歯車 22 との歯合によって 1 次バランスシャフト 7 の回転数の 2 倍の回転数で、且つ逆方向に回転する。尚、本実施例においては、1 次バランスシャフト 7、7 の回転伝達機構として歯付きプーリー 16、19 とタイミングベルト 21 を組合せて構成したが、他の手段 (例えばギアの組合せ) による構成であってもかまわない。

40

【0027】

図 5 は 2 次バランスシャフト 8 の回転伝達機構を示しており、架台 15 上に取り付けら

50

れた内歯車 2 2 と、この内歯車 2 2 の開口部 2 3 を挿通して取り付けられた 2 次バランスシャフト 8 の外歯車 1 2 からなり、この内歯車 2 2 の歯数は、外歯車 1 2 の歯合によって 1 次バランスシャフト 7 の回転数の 2 倍の回転数で 2 次バランスシャフト 8 が回転する歯数となっている。尚、上記 1 次バランスシャフト 7 と 2 次バランスシャフト 8 の夫々の重心位置は、図 4 に示すスライダ部 4 の重心軸に対して対称位置であり、且つコンロッド 3 とクランク 2 の運動平面と同一平面上とされている。

【 0 0 2 8 】

上記の構成からなる本発明の往復機械用振動除去装置 2 0 は、クランク軸 5 上に設けられた一対のつり合い錘 6 と、クランク軸 5 と平行に配設された一対の 1 次バランスシャフト 7、7 の回転によって生じる慣性力で、往復機械 1 の往復運動の際に生じる 1 次振動を除去できる。さらに、1 次バランスシャフト 7、7 上に設けられた 2 次バランスシャフト 8、8 がクランク軸 5 の 2 倍の回転数で回転することによって生じる慣性力で、往復機械 1 の往復運動の際に生じる 2 次振動を除去できる。しかも、この 2 種のバランスシャフト 7、8 を往復機械 1 に平行に配設して回転させても、これらバランスシャフト 7、8 の重心位置がスライダ部 4 の重心軸に対して対称位置であり、且つコンロッド 3 とクランク 2 の運動平面と同一平面上とされているため、慣性偶力が発生せず、この慣性偶力による振動も発生しない。

10

【 0 0 2 9 】

以上、本発明の往復機械用振動除去装置によれば、単一のスライダ・クランク機構による往復機械において、つり合い錘と 2 種のバランスシャフトを用いることによって、1 次および 2 次の慣性力をつり合わせ、この慣性力のつり合わせによる 1 次および 2 次振動を除去することができる。

20

【 図面の簡単な説明 】

【 0 0 3 0 】

【 図 1 】従来のスライダ・クランク機構で駆動される往復機械の原理を示す説明図である。

【 図 2 】本発明に係るスライダ・クランク機構で駆動される往復機械用振動除去装置の原理を示す説明図である。

【 図 3 】1 次及び 2 次バランスシャフトの斜視説明図である。

【 図 4 】本発明の往復機械用振動除去装置の斜視図である。

30

【 図 5 】2 次バランスシャフトの回転伝達機構を示す斜視図である。

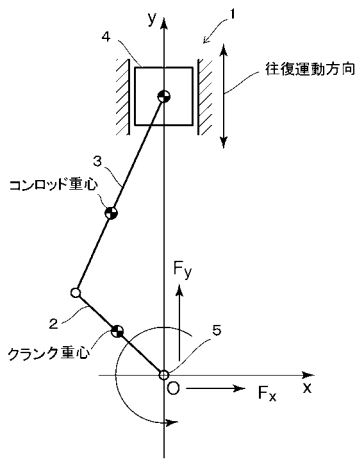
【 符号の説明 】

【 0 0 3 1 】

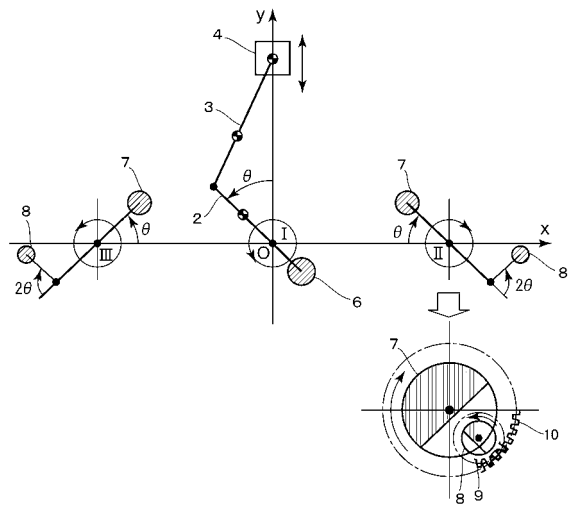
1	往復機械	
2	クランク	
3	コンロッド	
4	スライダ部	
5	クランク軸	
6	つり合い錘	
7	1 次バランスシャフト	40
8	2 次バランスシャフト	
9、1 1	切り欠き部	
1 0	軸受部	
1 2	外歯車	
1 3、1 4	回転軸	
1 5	架台	
1 6、1 9	歯付きプーリー	
1 7	歯車対	
1 8	軸受	
2 0	往復機械用振動除去装置	50

- 2 1 タイミングベルト
- 2 2 内歯車
- 2 3 開口部

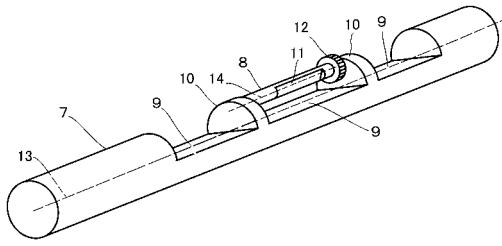
【 図 1 】



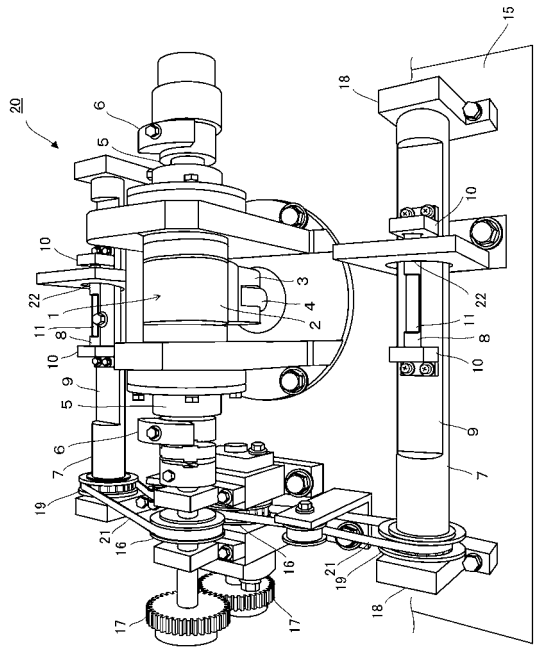
【 図 2 】



【 図 3 】



【 図 4 】



【 図 5 】

