

(19) 日本国特許庁(JP)

(12) 特許公報(B2)

(11) 特許番号

特許第5791237号
(P5791237)

(45) 発行日 平成27年10月7日(2015.10.7)

(24) 登録日 平成27年8月14日(2015.8.14)

(51) Int.Cl.

HO2N 2/00 (2006.01)

F 1

HO2N 2/00

C

請求項の数 5 (全 12 頁)

(21) 出願番号 特願2010-135500 (P2010-135500)
 (22) 出願日 平成22年6月14日 (2010.6.14)
 (65) 公開番号 特開2012-5183 (P2012-5183A)
 (43) 公開日 平成24年1月5日 (2012.1.5)
 審査請求日 平成25年6月14日 (2013.6.14)

(73) 特許権者 000001007
 キヤノン株式会社
 東京都大田区下丸子3丁目30番2号
 (74) 代理人 100126240
 弁理士 阿部 琢磨
 (74) 代理人 100124442
 弁理士 黒岩 創吾
 (72) 発明者 小島 信行
 東京都大田区下丸子3丁目30番2号キヤ
 ノン株式会社内
 審査官 宮地 将斗

最終頁に続く

(54) 【発明の名称】 振動型駆動装置

(57) 【特許請求の範囲】

【請求項 1】

異なる振動モードの振動を組み合わせることにより接触部が橜円運動を行う複数の振動子と、前記接触部に接触する摺動領域を有し前記複数の振動子と相対移動する被駆動体と、を備える振動型駆動装置であって、

前記複数の振動子は、前記被駆動体の相対移動する方向の異なる位置で、且つ前記相対移動する方向と直交する方向の異なる位置、に夫々配置されることで、前記振動子毎の摺動領域が互いに重ならないように駆動されることを特徴とする振動型駆動装置。

【請求項 2】

前記被駆動体は、前記複数の振動子と相対的に回転し、前記振動子毎の摺動領域は中心軸より半径方向の異なる位置に夫々配置されていることを特徴とする請求項1に記載の振動型駆動装置。

【請求項 3】

前記被駆動体は、前記複数の振動子と相対的に直線移動し、前記振動子毎の摺動領域は前記直線移動の方向と垂直な方向に夫々位置が異なっていることを特徴とする請求項1に記載の振動型駆動装置。

【請求項 4】

前記被駆動体の相対移動の範囲が機械的に規定されていることを特徴とする請求項1に記載の振動型駆動装置。

【請求項 5】

10

20

前記被駆動体の相対移動の範囲を機械的に制限する制限部材を有することを特徴とする請求項4に記載の振動型駆動装置。

【発明の詳細な説明】

【技術分野】

【0001】

本発明は、振動型駆動装置に関する。特に、異なる振動モードの振動を組み合わせることにより振動子と被駆動体を相対移動させる振動型駆動装置に関する。

【背景技術】

【0002】

異なる振動モード（形状）の振動を組み合わせるタイプの振動子を用いた振動型駆動装置において、出力の確保のために複数の振動子を配する形態が提案されている。特許文献1では、振動子長手方向の伸縮振動モードと面外曲げ振動モードとを組み合わせた振動を生成する振動子を同心円上に複数配置し、複数の振動子に加圧接触する被駆動体を複数の振動子に対して相対的に回転させる形態について開示している。

10

【先行技術文献】

【特許文献】

【0003】

【特許文献1】特開2006-158054号公報

【発明の概要】

【発明が解決しようとする課題】

20

【0004】

異なる2つの振動モードの振動を組み合わせるタイプの振動子を用いた振動型駆動装置において、出力の確保のために複数の振動子を配する場合、動作寿命の低下が課題となる。振動型駆動装置の動作の寿命は、振動子の接触部が接触する被駆動体の摺動領域の摩耗に依存している場合がある。

【0005】

特許文献1の振動型駆動装置においては、被駆動体の回転角度は特に制限されておらず、被駆動体は所望の回転角度に回転する。また、特許文献1の振動型駆動装置の場合、複数の振動子に対して被駆動体の摺動領域は同一の個所となっている。そのため、単一の振動子で駆動している場合と比較して、振動子の個数が増加するのに略比例して被駆動体の摺動領域の摩耗量が増加する。よって、振動型駆動装置の寿命が早く低下する可能性がある。また、摺動領域のある一部の領域の摩耗量だけが他の部位と比較して多い場合に関しても、この一部の領域の摩耗量が限界に達することで、他の領域は性能を維持しているにも関わらず寿命に達してしまう可能性がある。

30

【0006】

図14は、上記した局所的な摩耗状態を模式的に示したものである。1つの被駆動体5の同一面上に不図示の2つの振動子の接触部が加圧接触されている例を用いて説明する。図14(a)では、被駆動体5における2つの振動子各々との摺動領域をハッチングで表わし、摺動領域A1, A2として示している。摺動領域A1, A2は被駆動体5の略中央付近で重なっている。振動型駆動装置の駆動により生じる被駆動体5の摩耗状態の断面模式図を図14(b)に示す。摺動領域A1のみの箇所での断面をC1、摺動領域A2のみの箇所での断面をC2、摺動領域A1, A2が重なる位置での断面をC3としている。C1, C2部はそれぞれ1つの振動子と摩擦接触するのに対して、C3部は2つの振動子と摩擦接触することになる。このためC3部はC1, C2部と比較すると略2倍の摩耗が生じる。C3部が限界まで摩耗すると振動型駆動装置は寿命に達してしまう。

40

【0007】

よって、本発明は、複数の振動子を用いた場合に、被駆動体の摺動領域における摩耗量の増加を避け、振動型駆動装置の動作寿命の低下を抑制することを目的とする。

【課題を解決するための手段】

【0008】

50

本発明の振動型駆動装置は、異なる振動モードの振動を組み合わせることにより接触部が楕円運動を行う複数の振動子と、前記接触部に接触する摺動領域を有し前記複数の振動子と相対移動する被駆動体と、を備える振動型駆動装置であって、前記複数の振動子は、前記被駆動体の相対移動する方向の異なる位置で、且つ前記相対移動する方向と直交する方向の異なる位置、に夫々配置されることで、前記振動子毎の摺動領域が互いに重ならないよう駆動されることを特徴とする。

【発明の効果】

【0009】

複数の振動子を用いた場合に、被駆動体の摺動領域の摩耗が進むことを避け、振動型駆動装置の寿命低下を抑制することができる。

10

【図面の簡単な説明】

【0010】

【図1】本発明の実施形態1の振動型駆動装置の斜視図。

【図2】本発明の実施形態1の振動型駆動装置の平面図。

【図3】本発明の実施形態1が適用できる振動子の振動モードを表わす斜視図。

【図4】本発明の実施形態1の変形例を表わす振動型駆動装置の斜視図。

【図5】本発明の実施形態2の振動型駆動装置の斜視図。

【図6】本発明の実施形態2の振動型駆動装置の平面図。

【図7】本発明の実施形態3の振動型駆動装置の斜視図。

【図8】本発明の実施形態3の振動型駆動装置の側面図。

20

【図9】本発明の実施形態4の振動型駆動装置の斜視図。

【図10】本発明の実施形態4の振動型駆動装置の平面図。

【図11】本発明の実施形態5の振動型駆動装置の斜視図。

【図12】本発明の実施形態5の振動型駆動装置の平面図。

【図13】本発明の実施形態5における変形例を表わす振動型駆動装置の平面図。

【図14】本発明の課題を表わす模式図。

【図15】本発明の適用できる振動子の形状及び振動モードを表わす模式図。

【発明を実施するための形態】

【0011】

以下、本発明の実施形態について図面を参照しながら詳述する。

30

【0012】

(実施形態1)

本実施形態では、連続的な回転駆動動作ではなく、所望の回転角度の往復動作が必要な機器へ適用される振動型駆動装置について説明する。例えばレンズ駆動機構における円筒形状回転カムの回転動作によるレンズの直動機構や、回転動作による絞りの駆動等に用いられる。

【0013】

図1は、本発明の実施形態1における振動型駆動装置10の主要部の構成を示す斜視図である。図1の振動型駆動装置10は、3個の振動子ユニットS1, S2, S3と、振動子ユニットを保持する保持部材4と、振動子ユニットS1, S2, S3に対して加圧接觸状態で保持される被駆動体5とを備える。振動子ユニットS1, S2, S3は全て同一の形状であり、振動子ユニットは振動子1と振動子1を保持部材に連結する連結部材3とで構成される。振動子1は、被駆動体5との接觸部として2つの突起部を有する板状の弾性体からなる振動板6と、振動板6に接合した略矩形形状の電気-機械エネルギー変換素子7とを備える。また、振動子1には、電気-機械エネルギー変換素子7と外部との電気的な接続を行う不図示のフレキシブルプリント基板が設けられている。電気-機械エネルギー変換素子としては、圧電素子や電歪素子と呼ばれる素子を用いることができる。

40

【0014】

ここで、図3を用いて本実施形態の振動子1に励起される2つの振動モード(形状)の振動について説明する。本実施形態では、振動子1の電気-機械エネルギー変換素子7に

50

交流電圧を印加して振動子 1 に 2 つの面外曲げ振動モード (MODE - A と MODE - B) を励振する。 MODE - A は、振動子 1 の長手方向である図中 X 軸方向に平行に 2 つの節が現れる一次の面外曲げ振動モードである。 MODE - A の振動により、突起部 2 - 1 、 2 - 2 には、被駆動体と接触する面と垂直な方向 (Z 軸方向) に変位する振幅が励起される。 MODE - B は振動子 1 の図中 Y 軸方向に略平行に 3 つの節が現れる二次の面外曲げ振動モードである。 MODE - B の振動によって、突起部 2 - 1 、 2 - 2 には、被駆動体と接触する面と平行な方向 (X 軸方向) に変位する振幅が励起される。

【 0015 】

これら二つの振動モードを組み合わせることで接触部である突起部 2 - 1 , 2 - 2 の上面に略 XZ 面内の橈円運動が発生し、 X 軸方向に略一致する方向に被駆動体を相対移動させる力が発生する。ただし、本発明は上記した振動子の構成に限定されず、他の面外曲げ振動モードの振動を励起する振動子でも良く、また、図 15 に示すような他の振動モードを励起する構成の振動子を用いても良い。図 15 (a) に示す振動子 1 は略直方体形状であり、振動子 1 には、図 15 (b) に示すように、 X 軸方向に伸縮する一次の伸縮振動モード (MODE - A) と、 Y 軸方向に略平行に 3 つの節が現れる二次の面外曲げ振動モード (MODE - B) と、が励起される。この 2 つの異なる振動モードの重ね合わせにより、突起部 2 - 1 , 2 - 2 の上面に略 XZ 面内の橈円振動が生成される。よって、このように図 15 の振動子を動作させることで、図 3 に示した振動子と同様に本発明に適用することができる。

【 0016 】

図 1 に戻り、本実施形態の振動型駆動装置の構成について説明する。連結部材 3 は保持部材 4 に対して振動子 1 を所望の位置に固定する用途を成す。被駆動体 5 は円環状に形成されており、図中下部の底面側は XY 面に平行となるようにフラットに形成されている。この底面が振動子 1 と接触する。被駆動体 5 は円環状の中心軸 (以下、中心軸) 回りに回転可能となるように、不図示のガイド部材で他の軸回りや直線移動が規制されている。

【 0017 】

図 2 に示すように、 3 個の振動子ユニット S1 , S2 , S3 は中心軸に対して略同心円上で、且つ円周を略 3 等分する位置に配置される。各振動子ユニット S1 , S2 , S3 は、被駆動体 5 との接触面を有する突起部 2 - 1 , 2 - 2 の上面が XY 面に平行となるように保持部材 4 に固定される。

【 0018 】

また、本実施形態においては、振動子ユニット S1 , S2 , S3 と被駆動体 5 との相対移動量を規定するため機械的に動作範囲を制限する制限部材を設けている。具体的には、保持部材 4 の外周側に 2 箇所の回り止め 22 が形成され、被駆動体 5 には突起 21 が形成されている。突起 21 は回り止め 22 で挟まれる範囲内で移動可能となっている。つまり、回り止め 22 と突起 21 とが被駆動体の相対移動の範囲を機械的に制限する制限部材として機能する。

【 0019 】

図 2 において、振動子ユニット S1 , S2 , S3 の位置や形状が明示できるように被駆動体 5 は輪郭のみを鎖線で表わしている。各振動子と接触する被駆動体 5 の摺動領域は、各振動子ユニット S1 , S2 , S3 に対応して、摺動領域 A1 , A2 , A3 として図 2 中ハッチングで表わす。本実施形態においては、摺動領域 A1 , A2 , A3 が重ならず各々円周方向に独立した (円周方向に位置が異なった) 摺動領域となるように、振動子ユニット S1 , S2 , S3 と被駆動体 5 との相対移動量 (回転角度) が規定されている。

【 0020 】

ただし、本発明は、制限部材のような機械的な構造で相対移動量を制限する形態に限定されない。本実施形態の変形例としては、例えば、回転量を検出することにより得られる検出信号に応じて相対位置を規定する構成が考えられる。図 4 は、相対移動量を電気的に検出する検出部材を備えた振動型駆動装置の例 (実施形態 1 の変形例) を示した模式図である。図 4 においては、被駆動体 5 の上面側に被駆動体 5 と離間して光学式エンコー

10

20

30

40

50

ダの検出ヘッド 23 が配置され、この検出ヘッドと対向して被駆動体 5 の上面に光学式エンコーダのスケール 24 が配されている。検出ヘッド 23 は保持部材 4 の外周側から延出する光学ヘッド保持部 25 により固定されている。本変形例では、検出部材である光学式エンコーダの検出信号から被駆動体 5 の相対位置情報が得られ、この相対位置情報に基づき被駆動体 5 の相対移動の範囲を規定し、摺動領域が重ならないよう制御すると良い。相対位置情報を得るための検出部材は上記以外にも磁気方式等、任意の方式や形態のものを選択可能である。

【0021】

以上、説明したように本実施形態においては、振動子毎の摺動領域 A1, A2, A3 が重ならならずに位置が異なるよう、相対移動の範囲を規制することで、摺動領域 A1, A2, A3 の各領域は摩耗が略均等に生じる。摺動領域 A1, A2, A3 の夫々が一部重なっている場合と比較して、略 2 倍の駆動寿命を得ることができる。本実施形態の振動型駆動装置を用いる機構においては、摺動領域が重ならないよう所望の相対移動量 10 に基づいて設計を行えばよい。また、上記した振動型駆動装置 10 では振動子ユニットを 3 個となっていたが、本発明において、個数はこれに限定する必要はない。必要なトルク等に応じて振動子ユニットは 2 個以上の任意の個数を用いることができる。

【0022】

(実施形態 2)

本実施形態では、連続的な回転駆動用に適用される振動型駆動装置について説明する。図 5 は、本発明の実施形態 2 における振動型駆動装置 10 の主要部の構成を示す斜視図である。図 1 に示した実施形態 1 における振動型駆動装置と同様の箇所の説明は略し、異なる箇所のみを説明する。図 6 は、図 5 に示す振動型駆動装置 10 の平面図であり、振動子ユニット S1, S2, S3 の位置や形状が理解できるように被駆動体 5 は輪郭のみを鎖線で表わしている。被駆動体 5 における摺動領域は各振動子ユニット S1, S2, S3 に対応して A1, A2, A3 で表わしている。振動子ユニット S1, S2, S3 は円周を略 3 等分する位置であり、中心軸から各振動子の突起部までの距離が各々異なる値となるように保持部材 4 上に配置される。つまり、振動子毎の摺動領域は重ならないよう半径方向に夫々位置が異なっており、中心軸から各振動子の突起部までの距離は、摺動領域 A1, A2, A3 が互いに重ならない値が選択される。

【0023】

よって、本実施形態においては、摺動領域 A1, A2, A3 が互いに重ならずに位置が異なっているため、各摺動領域は摩耗が略均等に生じる。3 つの摺動領域 A1, A2, A3 が重なるように振動子ユニット S1, S2, S3 が配置されている状態と比較すると、被駆動体 5 の摺動領域の摩耗量は略 1/3 となり、動作寿命の向上する。また、実施形態 1 と同様に、振動子ユニットの個数は 3 個に限定する必要はない。必要なトルク等に応じて振動子ユニットは 2 個以上の任意の個数を用いれば良い。更に、図 6 において、振動子ユニット S1, S2, S3 は円周を略 3 等分する位置に配置したが、本実施形態において振動子ユニットの円周方向における位置はこれに限定されず、任意の位置に配置すると良い。

【0024】

(実施形態 3)

本実施形態の振動型駆動装置は、実施形態 1, 2 と異なり、振動子が被駆動体の側面に配置される。図 7 は、本発明の実施形態 3 における振動型駆動装置 10 の構成を概略的に示す斜視図である。本実施形態において被駆動体 5 は略円筒形状であり、被駆動体 5 の摺動領域は外周側の側面に形成される。被駆動体 5 は保持部材 4 に対して円筒形状の中心軸回りに相対的に回転可能に保持されており、他の軸回りや並進移動は拘束されている。

【0025】

振動子ユニット S1, S2, S3 は被駆動体 5 との接触部となる突起部の上面が被駆動体 5 の外周側面に接するように保持部材 4 に固定される。振動子の構成は実施形態 1, 2 と同様である。図 8 は、図 7 に示す振動型駆動装置 10 の側面図であり、振動子ユニット 50

S1, S2, S3の配置箇所及び被駆動体5の摺動領域A1, A2, A3が確認できるよう、保持部材4を除去して図示している。被駆動体5における摺動領域は、各振動子ユニットS1, S2, S3に対応してA1, A2, A3で表わしている。

【0026】

振動子ユニットS1, S2, S3は、円周を略3等分する位置であり、被駆動体5の円筒形状の中心軸方向（図中Z方向であり回転軸方向と同義）に各々異なる位置となるように配置される。この中心軸方向における位置は、図8に示すように被駆動体5における摺動領域A1, A2, A3が互いに重ならない値が選択されている。つまり、本実施形態において、振動子毎の摺動領域が重ならないよう回転軸方向に夫々位置が異なっているため、各摺動領域は摩擦が略均等に生じる。また、実施形態1、2と同様に、振動子ユニットの個数は3個に限定する必要はない。必要なトルク等に応じて振動子ユニットは2個以上の任意の個数を用いれば良い。更に、振動子ユニットS1, S2, S3は円周を略3等分する位置に配置したが、本実施形態において振動子ユニットの円周方向における位置はこれに限定されず、任意の位置に配置すると良い。

10

【0027】

（実施形態4）

本実施形態では、実施形態1～3と異なり、複数の振動子に対して被駆動体を相対的に直線移動（並進運動）させる形態について説明する。図9は、実施形態4における振動型駆動装置10の主要部の構成を示す斜視図である。2つの振動子ユニットS1, S2は図中X方向（直線移動の方向）に略一列に並べて配置され、保持部材4に固定されている。振動子の構成は実施形態1～3と同じである。本実施形態において被駆動体5は略直方体形状であり、X方向に延びている。被駆動体5は振動子ユニットS1, S2に対してX方向に相対移動する。被駆動体5はX方向の並進自由度のみが生じるように不図示のガイドで保持されている。

20

【0028】

図10は、図9に示す振動型駆動装置10の平面図であり、被駆動体5と振動子ユニットS1, S2の位置関係が確認できるように図示している。2つの振動子ユニットS1, S2のX方向の間隔は、必要なストロークの直線移動を行ったときに摺動領域A1, A2が重ならないように決められている。各摺動領域が重ならないよう、振動子毎に位置を異ならせる方法は、実施形態1で示したように、被駆動体の相対移動量を制限する制限部材を設けてもよい。また、検出部材により被駆動体の相対位置情報を取得して相対移動の範囲を規定しても良い。

30

【0029】

以上説明したように、本実施形態においては、各摺動領域は振動子毎に直線移動の方向に位置が異なり互いに重ならないため、各摺動領域は摩擦が略均等に生じる。また、振動子ユニットの個数は2個に限定する必要はない。必要なトルク等に応じて振動子ユニットは2個以上の任意の個数を用いれば良い。

【0030】

（実施形態5）

本実施形態では、実施形態4と同様に、複数の振動子に対して被駆動体を相対的に直線移動させる形態について説明する。実施形態4とは、直線移動と垂直な方向における振動体ユニットの配置位置が異なる。

40

【0031】

図11は、実施形態5における振動型駆動装置10の構成を概略的に示す斜視図である。図12は、図11に示す振動型駆動装置10の平面図であり、被駆動体5と振動子ユニットS1, S2の位置関係が確認できるように図示している。本実施形態において被駆動体5は、2つの振動子ユニットS1, S2に対してX方向に相対的に直線移動する。振動子ユニットS1とS2はY方向（直線移動と垂直な方向）に並べて保持部材4上に配置される。被駆動体5は、Y方向に並んだ2つの振動子ユニットS1, S2と接触する摺動領域が確保できるX, Y方向寸法を持つよう直方体形状に形成される。

50

【0032】

このように振動子ユニットを配置することで、被駆動体5における2つの摺動領域A1, A2は位置が異なり互いに重ならないため、各摺動領域は摩耗が略均等に生じる。また、振動子ユニットの個数は2個に限定する必要はない。必要なトルク等に応じて振動子ユニットは2個以上の任意の個数を用いれば良い。更に、図12では、2つの振動子ユニットS1, S2はY方向に並べて配置したが、摺動領域A1, A2が重ならなければ、上記形態に限定されない。例えば、図13に示すように振動子ユニットS1, S2を直線移動方向及び直線移動と垂直な方向にずらして配置しても良い。図13のように配置することで、直線移動と直交する方向の被駆動体の寸法を抑えることができる。

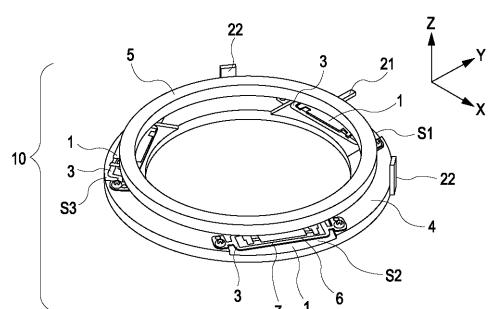
【符号の説明】

10

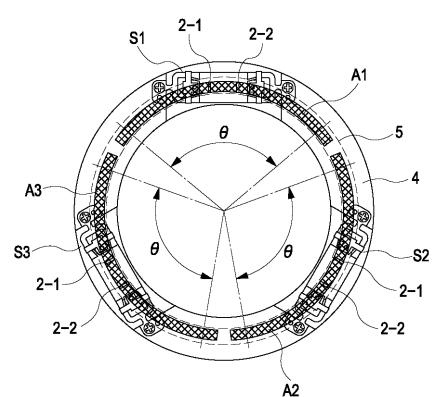
【0033】

- 1 振動子
- 3 連結部材
- 4 保持部材
- 5 被駆動体
- 6 振動板
- 7 電気 - 機械エネルギー変換素子
- 10 振動型駆動装置
- S1, S2, S3 振動子ユニット

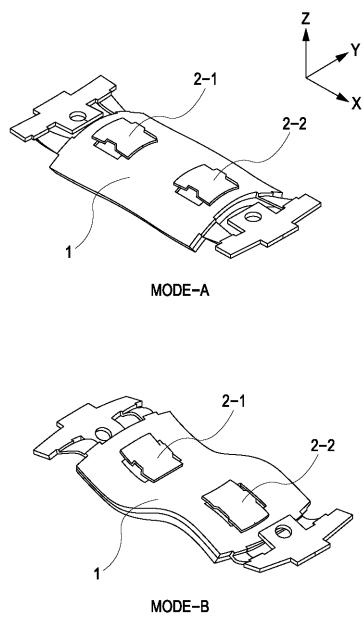
【図1】



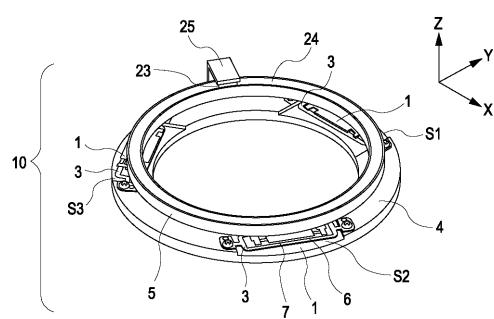
【図2】



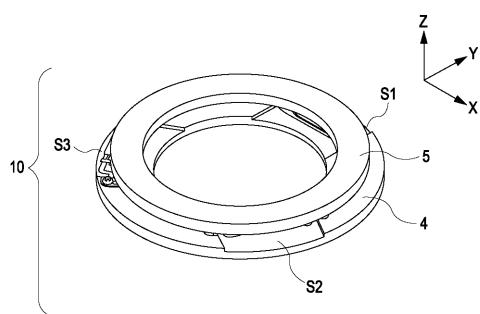
【図3】



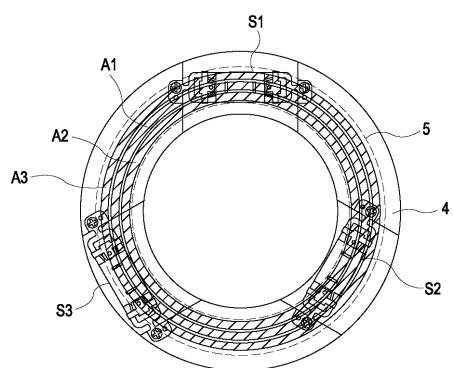
【図4】



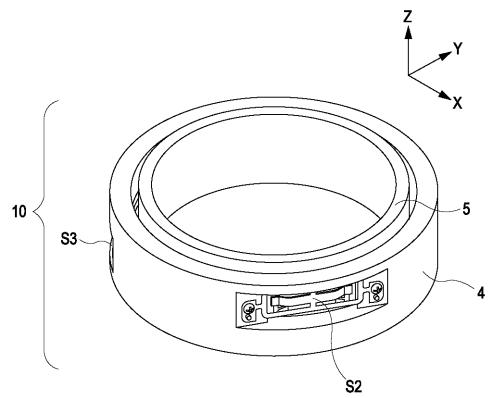
【図5】



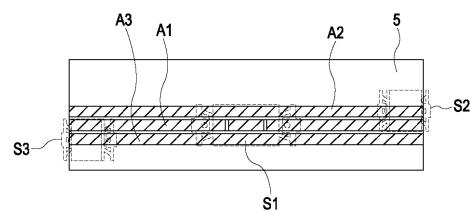
【図6】



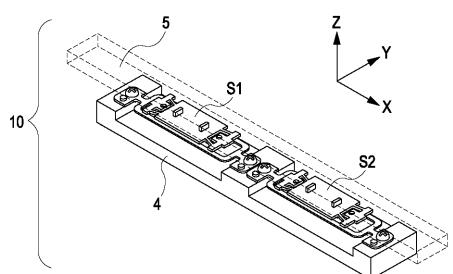
【図7】



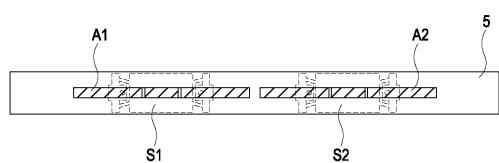
【図8】



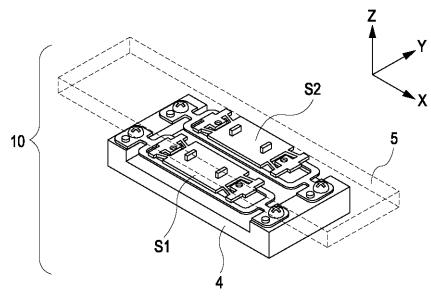
【図9】



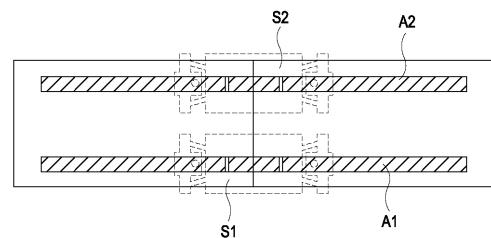
【図10】



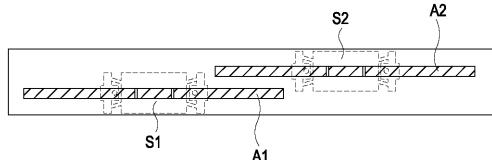
【図11】



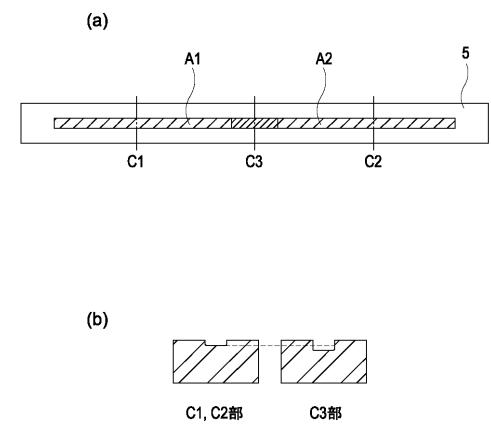
【図12】



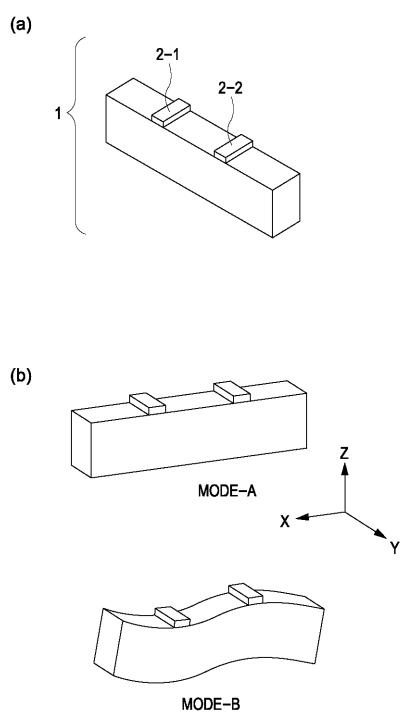
【図13】



【図14】



【図 1 5 】



フロントページの続き

(56)参考文献 特開2006-158054(JP,A)
特開2009-165221(JP,A)
特開平02-146971(JP,A)
特開2007-074829(JP,A)
特開2003-339176(JP,A)
特開2001-086777(JP,A)
特開2000-060164(JP,A)

(58)調査した分野(Int.Cl., DB名)

H02N 2/00 - 2/18