科学研究費助成事業

研究成果報告書



平成 26 年 5月 27日現在

機関番号: 12605 研究種目:基盤研究(C) 研究期間: 2011~2013 課題番号: 23560253 研究課題名(和文)絶対変位センサの仕様向上に関する研究

研究課題名(英文)A Study on Improved Specification of an Absolute Displacement Sensor

研究代表者

涌井 伸二(Wakui, Shinji)

東京農工大学・工学(系)研究科(研究院)・教授

研究者番号:70334472

交付決定額(研究期間全体):(直接経費) 4,100,000円、(間接経費) 1,230,000円

研究成果の概要(和文): 変位・速度・加速度を同時検出できる絶対変位センサを提案し,これをボイスコイルモー タ付き空圧式除振装置のフィードバックに適用できることを基盤研究(C)20560212で示した.この継続としての本研究 では,変位センサの検出感度を数値で捉えるとともに,感度向上のために検定コイルの巻数を変更する試作を行った. この感度向上がフィードバック応用においても有意に機能することを示した.併せて,高周波数域に出現する機械共振 の振動モードを特定し,これをチューニングマスダンパで抑制して周波数応答をクリーンにできることを振動子単体と ともに,フィードバック応用においても示した.

研究成果の概要(英文): An absolute displacement sensor has been proposed for anti-vibration. By using Gra nt-in-Aid for Scientific Research (C20560212), it has been shown that this sensor is effective as a feedba ck sensor. Then, we would like to apply the same sensor to semiconductor exposure apparatuses, however det ection bandwidth and sensitivity were limited. To overcome these issues, a high sensitive method by increa sing the number of coil turns was carried out. Next, sensitivity calibration and practical control tests w ere conducted. Finally, we conducted to suppress the resonances by Tuned Mass Damper. As a result, the resonances can be most suppressed by TMD. Moreover, we tried loading TMD in consideration of vibration modes, loading point, and constitution of TMD. The resonances were drastically suppressed by TMD on multiple points. In addition, we confirmed effects of high frequency dynamics and its suppression under the feedback o f the absolute displacement sensor's velocity signal.

研究分野:工学

科研費の分科・細目:機械工学・機械力学・制御

キーワード: 振動センサ 絶対変位センサ 制振 除振 振動子 逆起電力 周波数応答 モーダル解析

1. 研究開始当初の背景

振動制御の分野で多用する加速度センサ に代えて、変位・速度・加速度の3信号を同 時に検出できる絶対変位センサを産業応用 に提供したいと考え、申請者はH20~22年に わたり基盤研究C(20560212:絶対変位センサ の除振装置への適用に関する研究)の助成を 受けた.ここでは、同センサがフィードバッ クに活用できることをはじめて実証した.し かし、感度および周波数帯域の不足という応 用にとっての不十分さが実証研究から明確 となった.そこで、本研究では、同センサの 振動子構造に踏み込むことによって、仕様向 上を図ることを目的とする.

2. 研究の目的

H20~22 年基盤研究 C の助成を受け,提案 する絶対変位センサがフィードバックに活 用できることを VCM 付き 2 自由度空圧式除 振装置で実証できた.原理的な検証はできた が,同時に,感度および帯域不足という最先 端の産業応用を行うには不十分な欠点も 明々白々となった.具体的に言うと,(a)感度 不足は感度校正用アクチュエータとしての 検定コイルを逆起電力検出のセンサとして 活用したため,(b)高域へ帯域拡大できない理 由は振動子が副振動を有するため,である. 上記(a),(b)を解消したとき,真に産業応用で 利益をもたらす仕様を持つ絶対変位センサ の実現が図れる.そこで,次の3項目に対し て研究を行うことを目的とする.

(1)【絶対変位センサの振動子構造の分析】検 出帯域を 0.2~200Hz に,かつ速度・加速度感 度を従来研究に比較して 2 倍以上とする.そ のために,振動子の構造分析をおこない,感 度アップと高周波副振動が抑圧された新規 の振動子構造を見出す.

(2) 【絶対変位センサの総合評価】

①周波数特性の評価:閉ループの周波数特性による振動子単体の1次評価とともに、ケース全体を加振してセンサとしての特性を評価できる実加振治具を製作する.これを用いて周波数応答の評価を行う.加えて、姿勢変化の影響・アライメント誤差の影響・検出感度の算定が可能な評価法を確立する.

②シミュレーション設計の実行:既にシミュ レーション設計可能なことは示した.だたし、 1 台だけの絶対変位センサを使ったときの結 果に過ぎない.センサを振動制御用に大量生 産する場面を想定したとき,ばらつきの問題 に対応せねばならない.そこで,試作機に対 する適用を通して,より信頼のおけるシミュ レーション設計法を確立する.併せて,シミ ュレーションと実測が一部合わなかった問 題点(特に低周波域)の解決を図る.

③調整法の実行:感度解析をおこなって,振動子に製造上のばらつきがあるときの調整 方法を検討済みである.具体的には,内蔵す る検定コイルの逆起電力の1階微分に対する ゲイン krで主な帯域設計を行い,次にダンピ ングゲインの k_d でばらつきを吸収するという手順である.この手順を複数台のセンサに 適用することを通して、調整法の信頼性を確認する.

(3)【2自由度空圧式除振装置を用いた実機検 証】仕様を向上させた絶対変位センサを2自 由度空圧式除振動装置に搭載してフィード バック制御を施す.具体的に,絶対変位セン サから出力する3種類の検出信号の直接フィ ードバックによる機械インピーダンスの可 操作性を,つまり除振装置の性能を引き出す 調整が容易にできるか否かを確認する.

3. 研究の方法

絶対変位センサの実現にあたっては、市販 の速度センサ(地震計)である VSE-11,12F の機構を活用した.つまり、同センサの振動 子は市販のものを用いる.その上で、研究室 で設計したアナログフィードバック回路を 自作しこれを実装する.

次に,提案する絶対変位センサの産業応用 を提示するため,鉛直方向1軸にだけ可動す るVCM 付き空圧式除振装置に同センサを装 着し,フィードバックに使えることを実証す る方法を採用した.さらに,VCM 付き1軸 空圧式除振装置2台を剛に結合して,2自由 度の運動を行う除振装置へと改造を施し,こ こに2台の絶対変位センサを搭載したうえフ ィードバック制御をおこなう方法を採用す る.この実験の目的は,除振台の姿勢変動の 影響が絶対変位センサの出力に影響するの で,この状況にあってもフィードバックに使 えることを示すことにある.

4. 研究成果

(1)電流フィードバック式ドライバを用いた 絶対変位センサのモデル化

図 4.1 は、市販の速度センサ(VSE-11,12)の 機構を使い、これに研究室の設計に基づく制 御回路を付加して、変位・速度・加速度の 3 信号を同時に検出できるようにした絶対変 位センサのブロック図である.



図 4.1 絶対変位センサのブロック図

図 4.1 に基づいて設計したとき、概ねシミ ュレーションと実応答との一致が確認でき る.しかしながら、より広範囲のパラメータ 調整を行ったとき、図 4.1 のシミュレータで は実測との一致が図れない場合もでてきた. この一例が図 4.2 である.同図右側の Case A とBのパラメータを使ったシミュレーション では低周波域のゲイン特性で交差する点が

ある.一方,図 4.2 左側の実測では、ゲイン 曲線に交差する箇所はない.



図 4.2 シミュレーションと実測の不一致

このような不一致の原因が,フォーサコイ ルを駆動したときの逆起電力であることを 突き止めた.速度センサを実現する場合には, 逆起電力という自然フィードバックが,周波 数応答を整形する主体の信号成分であるの で問題視する必要はなかった.しかし,絶対 変位センサの実現においては,フォーサコイ ルの逆起電力は邪魔になる.そこで,フォー サコイルの駆動に,従来の電圧駆動に代えて 電流駆動を採用した.

図 4.3 は電流駆動を採用したときあって, シミュレータで求めた周波数応答と実測の それである.両者の一致が図れている.広範 囲にパラメータを変更した場合においても, シミュレータと実測との一致が図れており, シミュレータによる設計が精度よくできる ようになった.



図 4.3 シミュレーションと実測の一致

(2)傾斜設置に起因するアライメント誤差の 抑制

図 4.4 は、絶対変位センサの過渡状態から定 常状態までの実測の変位出力 V_{dap} である.同図 右側の時間 t は、設置面の傾斜の程度に依存す るが、水平のときは約 t=300 s で平衡位置に達 する.このとき、定常状態を確認すると0 V に 収束せず、約 0.4V のオフセット出力が残留して いる.このまま FB 信号として用いれば、多自 由度制振にあたり高精度な機械インピーダンス の操作に支障をきたす.そこで、振動子を平衡 位置に定位させる位置の PI 補償器の設計方針を 検討した.



図 4.4 アライメント誤差の発生

 オペアンプの選定:任意の角度に調整 可能な傾斜ステージを用いて、絶対変位センサ にアライメント誤差を発生させる.そして、こ れを抑制可能なオペアンプの選定を行った.図
4.5 がその結果であり、周知のように電流オフセットが小さいオペアンプを選定すべきことがわ かった.



 2 抵抗 R₂とコンデンサ Cの変更:図4.6 は PI 補償器に発生するオフセットのモデルである. R₂を小さく,Cを大きく選ぶことで,入力 電流オフセットに起因する出力オフセットを低 減可能である.



図4.6 オペアンプのオフセット

③ コンデンサのリーク電流・誘電体吸 収:PI補償器の時定数を決定するために容量大 のコンデンサを使用する.この③うなコンデン サでは、図4.7に示すようにリーク電流と誘電 体吸収が特性を劣化させる要因と考えられた. まず、前者の存在は実験では存在していないこ とが確認できた.一方、後者の影響は実測でも 確認できているが、過渡応答での特性に影響す るだけであり、定常状態で残留するアライメン ト誤差の原因とはならないことを示した.した がって、安価な電解コンデンサを無極性にする 接続によって、時定数をつくりだせばよいこと が示された.



図 4.7 コンデンサのリーク電流と誘電体吸収

(3)検定コイルの巻数変更による一階微分型 サイズモ変位センサの改善

本来の検定コイルの役割は、感度校正にあ るが、絶対変位センサの実現においては、振 動子の速度を検出するセンサとして使って いる.つまり、逆起電力を検出している.こ の検出感度アップが、絶対変位センサの周波 数応答を整形し、かつ振動を SN 比よく検出 できると考えられた.そこで、検定コイルを 従来に比べて2倍巻きとする改造を行った.

図 4.8 は周波数応答の比較である. 同図左 側は,同一のフィードバック定数で,絶対変 位センサの周波数応答を比較したものであ る.明らかに低周波域に検出帯域が拡大して いる.さらに,図 4.8 右側は,2 倍巻きの検 定コイルを有する絶対変位センサの周波数 応答を整形するパラメータ調整を施したと き比較であり,検出帯域の拡大は明確である.



図 4.8 検定コイル2 倍巻きの周波数応答

次に、検定コイル2倍巻きの絶対変位セン サを VCM 付き空圧式除振装置に搭載した. 絶対変位センサから出力する加速度,速度, そして変位の直接フィードバックを VCM に 対して施した.このときの周波数応答が図4.9 である.同図上段(Normal turns)が通常の巻 数の検定コイルの場合,下段(Double turns) が2倍巻きの場合の周波数応答である.除振 台の主振動2Hzに対する周波数応答の変化が, 図4.9 下段の方が良好である.例えば,同図 中央はダンピングを付与している.上段の場 合, k_V の増加で共振ピークの低下はあるが同 時に共振周波数も移動しており,純粋なダン



図 4.9 検定コイル 2 倍巻き絶対変位センサ をフィードバックに用いたときの応答

ピング機能ではない.一方,感度を向上させた図 4.9 中央下段の場合,共振ピークだけが k_V の増加で下げることができている.つまり,純粋なダンピングを付与することができている.

(4) 微分型サイズモ変位センサの高周波ダイ ナミクスに関する一考察と低周波帯域の拡 大

これまで 2Hz 程度にとどまっていた一階微分 型変位センサの低周波帯域を,速度信号の検出 感度の改善によって拡大する.この過程で,根 軌跡によって1階微分型と2階微分型絶対変位 センサの広帯域化の原理を比較したところ,高 周波共振の出現に関する差異を見出した.この ため,2階微分型を1階微分型と同一機構で試 作し両センサの実機特性の差異を明らかにした.

図 4.10 は1 階微分型絶対変位センサの,図 4.11 は2 階微分型の絶対変位センサのブロッ ク図をそれぞれ示す.







(a)ブロック図



(b)解析用ブロック図



図 4.10 と 4.11 に基づき,周波数応答で帯 域を拡大するゲイン k_f に対する根軌跡を検討 した.結果を図 4.12 に示す.同図右上で P_{f1} と P_{f2} の軌跡を参照すると,負実軸上で分岐して 虚数成分が無限大に推移する様子から, k_f の増 大にともない高周波共振が励起される.ここで, 実装の擬似微分器では,折点周波数 $1/(2\pi T_1) =$ $1/(2\pi T_3) = 159$ Hz を設定している.実測の周波 数応答において約200 Hz に発生する高周波共振 の原因は,擬似微分器 1 と 2 の分母の時定数 T_1 と T_3 による電気的共振であることがわかった. 続いて,図 4.12 中央と下段の根軌跡は、1 階微 分と 2 階微分型ともに同様である.

したがって、1 階微分型では、擬似微分器の 分母の時定数に起因する電気的な高周波ダイナ ミクスが非発生、2 階微分型では発生するとい うことが明らかになった.すなわち、提案の1 階微分型絶対変位センサの方が、原理的には高 周波振動を発生させないという観点で優位であ ることが明らかとなった.



図 4.12 1 階・2 階微分型の根軌跡

(5)実験モーダル解析

絶対変位センサの検出帯域のうち,高い方 は振動子そのものの機械共振で制約を受け ている.そこで,弱い板ばねで支持される振 動子の各部にレーザ変位計のビームを照射 することによって,振動モードを捉え,次に モード形状を踏まえて,機械共振の抑制をは かった.

図 4.13 は振動子を強制加振のうえ,各所に レーザビームを照射して振動モードをとら れるためのセットアップである.図 4.14 が特 定した振動子の副振動モードである.円形部 分にコイルが巻線されており,紙面に垂直の 方向にこれが動く.この動きに対して,図 4.14 では,破線で示す箇所を振動の節として互い に逆相で動く振動モードを持つ.







図 4.14 振動モードの特定

これら高周波域の機械振動は,絶対変位センサの検出帯域を高い方に広げるときの障害である.そこで,図4.14の実験モーダル解析の結果を踏まえて,微少なチューニングマスダンパ(TMD)を使って,機械共振の抑制をはかった.図4.15がこの結果である.粘弾性体に金属マスを接着したTMDを振動子に貼りつけて,図4.15のように,150および240Hzの機械共振を抑制した絶対変位センサの信号をVCMにフィードバックして制振を行う実験も行っている.高周波振動の抑制が,フィードバック応用においても有効であることが示されている.





5. 主な発表論文等

(研究代表者、研究分担者及び連携研究者に は下線)

[雑誌論文](計5件,全論文査読あり) (1)植本隆明,<u>涌井伸二</u>:絶対変位センサの高 周波ダイナミクスの一抑制法,日本機械学会 論文集,vol. 80, no. 810, pp. 1-14 (2014-2) (2)甲斐孝志,<u>涌井伸二</u>:微分型サイズモ変位 センサの高周波ダイナミクスに関する一考 察と低周波帯域の拡大,精密工学会誌,vol. 79, no. 5, pp. 430-436 (2013-5) (3)甲斐孝志,<u>涌井伸二</u>:検定コイルの巻数変 更による一階微分型サイズモ変位センサの 改善,日本機械学会論文集 C, Vol.79, No.798, pp.361-365(2013-2)

(4)甲斐孝志,秋山昌也,<u>涌井伸二</u>:変位セン サの傾斜設置に起因するアライメント誤差 の抑制,精密工学会誌,Vol.78,No.5, pp.432-438 (2012-5)

(5)甲斐孝志,秋山昌也,<u>涌井伸二</u>:電流フィ ードバック式ドライバを用いた絶対変位セ ンサのモデル化,日本機械学会論文集 C 編, vol. 77, no. 782, pp. 3818-3822 (2011-10)

〔学会発表〕(計14件)

国際会議(全論文査読あり)

(1)Takaaki Uemoto, Yukinori Nakamura, and <u>Shinji Wakui</u>: Performance Evaluation and Analysis of a Vertical Type Absolute Displacement Sensor, 39th Annual Conference of the IEEE Industrial Electronics Society (IECON), pp. 3956-3961 (Austria Center Vienna, Vienna, Austria, November 11, 2013)

(2)Takashi Kai, Yukinori Nakamura, and <u>Shinji</u> <u>Wakui</u>: Evaluation of Seismic Absolute Displacement Sensors Based on Sensitivity Calibration and Control Tests of an

Anti-Vibration Apparatus, 2013 IEEE

InternationalConference on

Mechatronics(ICM)pp.144-149(Vicenza, Italy, 2013.2.28)

(3)Takaaki Uemoto, Takashi Kai, Yukinori Nakamura, and <u>Shinji Wakui</u>: Experimental Modal Analysis and Shaking Test of an Absolute Displacement Sensor for Suppression of High Frequency Dynamics, 2013 IEEE International Conference on Mechatronics(ICM), pp.150-155, (Vicenza, Italy, 2013.2.27)

(4)Takashi Kai, Takaaki Uemoto, Yukinori Nakamura, and <u>Shinji Wakui</u>: Experimental Modal Analysis of a Seismo-Type Velocity Sensor toward Bandwidth Expansion of an Absolute Displacement Sensor, 2012 International Conference on Control, Automation and Information Sciences (ICCAIS 2012), ME01, pp.152-157 (GRAND HOTEL SAIGON, Ho Chi Minh, Vietnam, 2012.11.26)

(5)Takashi Kai, Yukinori Nakamura, and Shinji Wakui: Root Locus Analysis of Absolute Displacement Sensors and Bandwidth Expansion with Hybrid Detector System, 2012 International Conference on Advanced Mechatronic Systems (ICAMechS 2012), WedP01-04, pp.603-608 (Tokyo University of Agriculture and Technology, September 20, 2012) (6)Takashi Kai, Yukinori Nakamura, and Shinji Wakui: Implementation of Floor Vibration Feedforward Using an Absolute Displacement Sensor Combined with Acceleration PI Feedback, 2012 IEEE International Conference on Industrial Technology (ICIT), pp. 1121-1126 (Divani Apollon Palace & Spa Hotel, Greece, March 21, 2012)

(7)Takashi Kai, Masaya Akiyama, Yukinori Nakamura, and Shinji Wakui: Effects of Back Electromotive Force in an Absolute Displacement Sensor and Improvement Using Current-Feedback-Type Driver, Proceedings of the 2011 International Conference on Advanced Mechatronic Systems (ICAMechS 2011), pp. 373-378 (Zhengzhou, China, August 12, 2011) (8)Takashi Kai, Masaya Akiyama, Yukinori Nakamura, and Shinji Wakui: Development of an Absolute Displacement Sensor and Its Improvement in High Frequency Region, 2011 International Conference on Intelligent Computing and Control, 618 (May 28, 2011, Bangkok, Thailand) (9)Takashi Kai and Shinji Wakui: Vibration Control of an Air Type Anti-Vibration Apparatus with Two Degrees-of-Freedom Using Absolute Displacement Sensors (Feedback to Voice Coil Motors), The 8th Asian Control Conference (ASCC2011), MoA7.5 (May 16, 2011, The Splendor Kaohsiung, Kaohsiung, Taiwan) 国内会議(査読なし) (1)植本隆明, 涌井伸二, 中村幸紀: 絶対変位 センサの信号を用いたフィードバックにお ける高周波ダイナミクスの影響とその抑制, 第56回自動制御連合講演会, pp. 73-76, 新潟 大学工学部 (2013/11/16) (2)甲斐孝志, <u>涌井伸二</u>: 微分型サイズモ変位 センサの高周波ダイナミクスに関する一考 察と低周波帯域の拡大,精密工学会誌, vol. 79, no. 5, pp. 430-436 (2013/5) (3)植本隆明,甲斐孝志,中村幸紀,涌井伸二: モーダル解析に基づくサイズモ変位センサ の広帯域化,第55回自動制御連合講演会, 1D401, pp.280-283, 京都大学吉田キャンパス (2012.11.17)(4)植本隆明,甲斐孝志,中村幸紀,涌井伸二 絶対変位センサの加振試験と高周波ダイナミ クスの抑制,平成24年電気学会産業応用部門 大会, R2-3, 2-19, 千葉工業大学津田沼キャン パス,(2012.8.21) (5)甲斐孝志,中村幸紀,涌井伸二:極配置と 根軌跡による一回微分式変位センサの優位 性,第54回自動制御連合講演会,pp.1324-1327, 豊橋技術科学大学 (2011/11/20) [図書] (計0件) 〔産業財産権〕 ○出願状況(計0件) ○取得状況(計0件) [その他] ホームページ等 http://www.tuat.ac.jp/~wakuiken/

6. 研究組織

(1)研究代表者
涌井 伸二(WAKUI SHINJI)
東京農工大学・大学院工学研究院・教授
研究者番号: 70334472