科学研究費助成事業 研究成果報告書



平成 29 年 6 月 26 日現在

機関番号: 82670 研究種目: 若手研究(B) 研究期間: 2014~2016

課題番号: 26820078

研究課題名(和文)クラスタ制御を用いた高周波振動試験システムの提案

研究課題名(英文)High frequency vibration test system using cluster control

研究代表者

福田 良司 (FUKUDA, Ryoji)

地方独立行政法人東京都立産業技術研究センター・開発本部開発第一部機械技術グループ・主任研究員

研究者番号:60463030

交付決定額(研究期間全体):(直接経費) 3,100,000円

研究成果の概要(和文):はじめに加振台を模擬した4台の加振器によって支持される矩形平板に対し,クラスタ制御系の適用可能性について検討する.具体的には3D CADとCAEを用いて,試験機の加振台を想定した矩形平板の固有値解析と,本研究で提案するクラスタアクチュエーションによる平板の振動特性について,動解析を行ったのでその結果について報告する.次に,鉄製の矩形平板を4台の加振器によって支持し,通常の1点加振とクラスタアクチュエーションによって加振した際の周波数特性を比較し,優位性を検討する.最後に試験品の搭載を想定し,ダミーウェイトによる加振性能への影響について報告する.

研究成果の概要(英文): This study considers the control method of a vibration table for a vibration test system. Recently, the vibration test with a high frequency range is required for aircraft parts. Difficulty in vibration test with high frequency range is the resonance frequency of the vibration table or the testing product. First, the cluster filtering and the cluster actuation used in the present study are brought together. Secondary, the result of the eigenvalue analysis was shown. It is for a simply supported rectangular plate to obtain the theoretical solution to verify the validity of the numerical analysis. Finally, the experimental results for the four point supported rectangular plate was ascertained. In addition, the result of dynamic analysis was shown, and the vibration characteristic of the cluster actuation was clarified.

研究分野: 振動制御

キーワード: 振動試験 振動制御 クラスタ制御 振動モード 3D CAD CAE

1.研究開始当初の背景

構造物には,必ず共振周波数が存在する.振動試験を行う際に使用する加振台も,構造物であるため,共振を避けることはできない一方,近年需要が増加している航空機向け製品に対しては,2000Hz までの高周波振動試験が要求されているが,一般的な加振器と加振台の組合せで,2000Hz までに加振台の共振が生じないようにすることは,かなり難しい.そこで本研究では,提案者らがこれまでに研究を行っているクラスタ制御法を用い,新たな加振システムの提案を行う.

2.研究の目的

これまで構造物の振動制御手法として研究を進めてきたクラスタ制御法の最大の特徴は,構造物に無数に発現する振動モードを、信号の加減算のみという簡素な手法で有御でからることにある.この特性を加振システムの次活元で,構造物に励起される振動モードの数が加起形平板を対象とした場合には,一般しまうができる.この特徴を活かして,加振力法ができる.この特徴を活かして,加振力とができる.この特徴を活かして,か高周波域までピークを持たないシステムの提案を目的とする.

3.研究の方法

本研究では、4 台の加振器により構成される4点支持された矩形平板の振動特性を,特に振動モード形状についての解析と実験の両能性を検証する.次いで,クラスタ制御の適用・2 といった。次のではなりではなりではなりではないではないではないではないではないではないではないにすることでがでは、1 はり現実的な性を明らかにする。最後に、より現実的な性を明らかにする。最後に、より現実的な性を明らかにする。最後に、より現実的な性を調験の状況を想定し、無負荷時の振動特性について比較を行い、クラスタ制御振動について検証する。

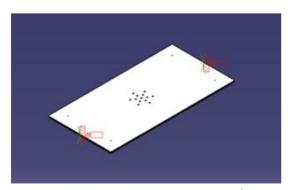


図1.加振台を模擬した CAE モデル

4. 研究成果

(1) 4 点加振される矩形平板の振動特性(数 値解析)について

はじめに,クラスタアクチュエーションの 加振台への適用可能性を検討するため , CAE を用いて矩形平板を対象とした動解析を行 った.実際の加振台を模擬した解析モデルと するため, 平板の周辺には境界条件を与えな いことが望ましい. しかしながらモデルを拘 束しないと,動解析を行うことができなくな ってしまうため、その打開策として平板の2 辺をバネで支持する境界条件を与えた. CATIA V5 によるモデリングを行い,さらに CATIA CAE を用いて FEM モデルを作成した. このモデルを図1に示す.はじめに,一般的 な垂直加振台を模擬した中央加振による調 和応答解析について述べる,解析条件として は,平板中央の4つの穴に垂直方向の力を与 え,10~500Hzの範囲で調和応答解析の結果, 複数のピークが励起されていることが分か った.この結果から,従来の加振台を模擬し た加振方法では,ピークのレベルに違いはあ るものの,全てのモードが励起されていると 言える.また,本研究では触れていないが, センサとアクチュエータ(加振点)のコロケ ーションが成立していないため,スピルオー バが生じることも容易に予想できる。

次に平板の4隅を加振することにより,ク ラスタアクチュエーションのシミュレーシ ョンを行う.力の与え方は単純支持平板の時 と同じく,奇数/奇数クラスタアクチュエー ションを行う際には,平板4隅に同じ向き, 同じ大きさの力を与えればよい.この方法に よって得られた解析結果として,図2に r=(0.25 m. 0.05m)の位置における加速度を 示す.ピークの値を低い方から順に述べると, 15Hz,62Hz,89Hz,...となっており奇数/奇 数クラスタアクチュエーションが成立して いることが分かり,単純支持矩形平板の時と 同様、それぞれのクラスタに属するモードの みが励起されていることが確認できる.これ らのことから,加振器4台によって支持され る加振台に対して,クラスタアクチュエーシ ョンによる加振を行うと, 所望するクラスタ に属するモードのみが励起され,他のモード

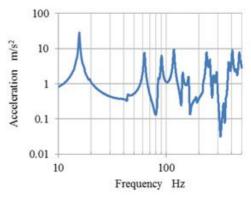


図2.矩形平板の数値解析結果 (クラスタアクチュエーション)

群は励起しないことが分かる.したがって,加振台を奇数/奇数クラスタアクチュエーションによって駆動すれば,奇数/奇数モードのみしか励起されず,さらにセンサとアクチュエータの間にコロケーションを成立させた加振システムを構築すれば,高周波領域まで加振台を使用することができる可能性を示すことができた.

(2) クラスタアクチュエーションによる加振台の具現化

前節で示した数値解析の妥当性の検証と,高周波数の振動試験の実現に向けて,4台の加振器を用いて平板を支持し,平板を加振した際の周波数特性について検証する.はじめに,本実験で用いる装置を図3に示す.平板は0.4m×0.3m,板厚0.0032mの鉄製とし,平板の4隅を加振器とボルトで締結している.4台の加振器はLabworks社製ET-126-4型(最大加振力:57N,最大変位:19mm p-p)を用い,パワーアンプとして,4台のパイオニア製A-50を用い,それぞれの加振器を駆動した.また,平板の振動を計測するため,r=(0.03m,0.04m)の位置に加速度ピックアップを設置した.

実験はこの 4 台の加振器に,発信器から生成した 10~800Hz のホワイトノイズを入力して駆動させ,平板を加振する,すると,4 台



図3.4台の加振器で支持される平板

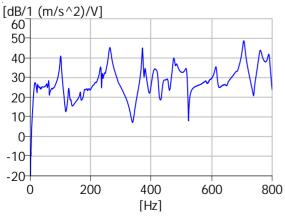


図4.クラスタアクチュエーションによって加振された平板の振動特性

の加振器が同一の信号で,同時に駆動される ことから,奇数/奇数クラスタアクチュエー ションが成立した状態で平板を加振してい ることになる.このときの平板の周波数特性 を示したのが図4である.次に,従来の一般 的な加振システムを模擬し, 平板の中央に1 台の加振器を設置し, 平板を加振する実験を 行った. 先ほどの奇数/奇数クラスタアクチ ュエーションの際と比較するため,加振器の 数が減ったことによる支持条件の変更を除 き,同じ条件で平板を加振した.この結果を 図 6 に示す、2 つの図を比べると、ピークの 数に違いが見られ,図6の加振器1台による 加振よりも,図4に示したクラスタアクチュ エーションによる加振の方がピークの数が 少ないことが分かる.この結果と,前節で述 べた数値解析の結果と照らし合わせてみる と,4台の加振器によって支持される平板に おいても、これまでのクラスタ制御に関する 研究で用いてきた,周辺をナイフエッジによ って単純支持された平板と同様に,クラスタ アクチュエーションが成立していることが 分かる.

(3)ダミーウェイトによる加振台への影響 最後に,実際の加振試験を想定し,平板に ダミーウェイトを負荷した際の特性につい

て検討する、クラスタアクチュエーションに

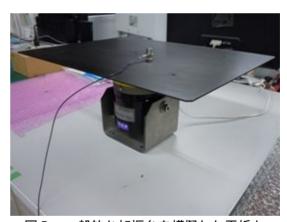


図5.一般的な加振台を模擬した平板と 加振器

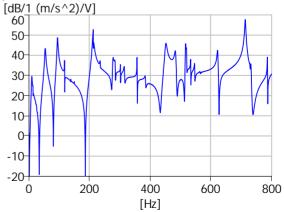


図6.中央1点加振による平板の振動特性

よって特定のモード群のみが励起されるの は,矩形平板の振動モード形状が対称性を有 していることを利用したものである,前節で は4台の加振器によって支持される平板をク ラスタアクチュエーションによって加振す ると,特定のモード群のみが励起されること を実証した.しかし,実際の加振試験では, 試験品の重心が加振台の中心と一致するこ とは考えにくく、むしろ試験品の重心が加振 台の中央とは異なる位置になることを想定 する必要がある、従来の加振台では、加振台 の振動モード形状が考慮されることはなか ったが, 本手法ではクラスタアクチュエーシ ョンを採用することから,モード形状の対称 性が崩れると,加振特性に影響が生じること が考えられる。

そこで試験品を想定したダミーウェイトを平板に設置し、平板の周波数特性の変ない。287.6gのダミーウェ化を確認する.実験では、287.6gのダミーウェンを講じた際の周波数特性を計測した。3年を平板中央と加振点の中点にダミーウェイトを設置した際の周波数特性を示したるとでがミーウェイトによる影響を評価するとである。4年を別版でありまる負荷を図8に示す。この結果を加振のではる負荷を図8に示す。この結果を加振のではる負荷を図8に示す。この結果を加振のではる負荷を図8に示す。この結果を加振のではまるで、ダミーウェイトの設置によって、各加振

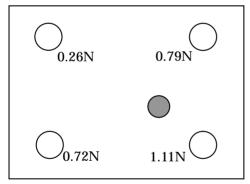


図7. おもりの設置位置と4台の加振器が受ける荷重(a)

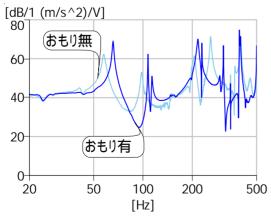


図8. ダミーウェイトによるクラスタア クチュエーションへの影響(a)

器が受ける荷重に違いがあることが確認できる.これを踏まえて図7の周波数特性・クの数が異なっていることが分かる.の数が異なっていることが分かる.の対称性が崩れ,結果としてクラーンが成立してならである.次に図 10 にはずをを変化させて,再度とが分かる.次に図 10 には平ののとが分かる.次に図 10 には平の図を変化させて,再度との図を変化させて,先ほどの図を変化していることが変化していることが変化していることが変化していることが受ける荷重は図9に示すとある。

以上2つの実験結果から,加振台に試験品が搭載されると,加振台の特性,特にモード形状に変化が生じ,これまでと同じ手法のクラスタアクチュエーションでは,特定のモード群のみを励起することができず,結果的に全てのモードを励起してしまう可能性が確認できた.

(4)まとめ

本研究では,振動試験機の垂直加振台において高周波数帯までの振動試験の実施を目的として,クラスタ制御法を活用した新たな加振システムを提案し,その性能について実験により検証した.

はじめに,これまでのクラスタ制御に関す

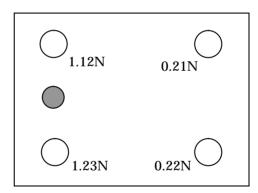


図 9. おもりの設置位置と 4 台の加振器が受ける荷重(b)

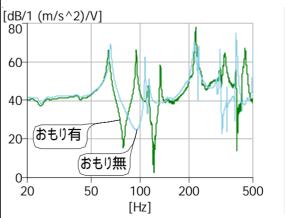


図 10 . ダミーウェイトによるクラスタア クチュエーションへの影響(b)

る研究で得られた成果をもとに,今回対象とする加振台に対してクラスタ制御の適用可能性について検討した.具体的には数値解析(CAE)を用いて,周辺が固定されない矩形平板をモデル化し,クラスタアクチュエーションによって加振した際の振動特性を検証した.その結果,在来の研究で用いた周辺単純支持平板と同様,特定のモード群のみを励起することが可能であることを明らかにし,クラスタ制御の適用可能性を確認した.

次に,4台の加振器によって支持される矩形平板を具現化し,クラスタアクチュエーションによって平板を加振した際の振動特性を明らかにした.これまでのクラスタ制御で対象としていた周辺単純支持平板と同様,特定のモード群のみが励起されることを実証した.さらに,一般的な振動試験装置の加援動特性と比較し,1次モード周波数にの振動特性と比較し,1次モード周波数に発明されている中央支持された矩形の上昇と,発現するピークの数が減少することを確認し,本研究で提案する手法が高周波数帯の加振試験実現に適していることを実証した.

最後に,実際の加振試験を想定したダミーウェイトを平板に設置し,平板の振動特性への影響を検討した.ウェイトが平板の中心とは異なる位置に設置された場合,モード形状が崩れることにより,モード形状の対称性を利用したクラスタアクチュエーションは成立しないことが確認された.

今後は,加振システムとしての実用性を追求するため,試験品の搭載位置による影響を受けないような,クラスタアクチュエーション法に関する研究を進める予定である.

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)

[学会発表](計2件)

福田良司, クラスタ制御を適用した振動試験用垂直加振台の数値解析, Dynamics and Design Conference 2015, 2015 年 8 月 26 日, 弘前大学

福田良司, クラスタアクチュエーションを 用いた振動試験用垂直加振台の基礎的検 討 Dynamics and Design Conference 2016, 2016 年 8 月 26 日, 山口大学

[その他]

福田良司,複数の加振器を用いた高周波振動試験手法の検討,TIRI クロスミーティング2017,2017年6月9日,東京都立産業技術研究センター

6.研究組織

(1)研究代表者

福田 良司(FUKUDA Ryoji)

地方独立行政法人東京都立産業技術研究 センター・開発第一部機械技術グループ・

主任研究員

研究者番号:60463030