繊維強化複合材料の振動減衰特性評価手法の開発

大阪大学・工・生産科学専攻 中西康雅,座古勝

1. はじめに

繊維強化複合材料は軽量,高剛性などの材料特性を有し, これらの特長を活かした材料設計が可能であることから,多 くの工業分野で応用されている.またコンピュータの計算処 理能力の向上とともに,構造解析技術も発達してきており, 静的・動的問題に対する構造解析が行われている.その中で も,航空・宇宙構造物の高機能化,高精度化にともない振動 解析技術の向上が望まれている⁽¹⁾.

振動問題における現時点での問題点は,振動減衰特性評価 手法が確立されていないことである.固有振動数,固有振動 モードは,実験や数値計算で容易に把握することが出来る. しかしながら,材料減衰の数値計算モデルもいくつか提案さ れてはいるものの実用的ではなく,そのメカニズムはいまだ 解明されていない.また振動減衰測定法も規格化されていな いのが現状である.さらに材料自体の振動減衰特性を正確に 把握しようとする場合,複合材料は軽量であるため,空気に よる減衰の影響は無視できない.特に繊維強化複合材料は宇 宙航空分野で不可欠な構造材料であり,宇宙空間において空 気減衰は小さくなると考えられるが,空気減衰がモード減衰 比に与える影響を定量的に評価した研究はほとんど行われて いないのが現状である⁽²⁾.したがって,振動減衰メカニズム の解明とともに,実用的な振動減衰モデルの確立が振動問題 を考慮した構造設計において重要であると考える.

このような背景から,本研究では構造材料の振動減衰特性 の評価手法を確立することを目的とする.まず(i)Adams ら のひずみエネルギ理論^{(3).(4)}を導入し,振動減衰モデルの定式 化を行う.そして,この振動減衰モデルと非線形最適化手法 を組み合わせることにより,減衰定数同定手法を提案する. 次に,(ii)繊維強化複合材料の基本的な振動減衰特性を把握 するため,CFRP 単層板を用いて振動試験を行い,繊維配向 角とモード減衰比の関係を明らかにする.また,(iii)減衰定 数同定手法を CFRP 積層板に適用し,同定手法の有効性を明 らかにする.最後に,(iv)材料の振動減衰性能を正確に評価 するため真空中で加振実験を行い,空気減衰が振動減衰特性 に及ぼす影響を明らかにする.また,(v)空気中と真空中で 得られた実験結果から減衰定数を同定し,空気減衰が減衰定 数に及ぼす影響を検討する.本年度は(i)~(iii)の項目につい て研究を実施した.

2.減衰定数同定手法の提案

2-1 ひずみエネルギ理論

本研究では Adams らのひずみエネルギ理論により,振動 減衰特性を評価する.ここで,繊維強化複合材料は相対的に せん断剛性が低く,その値が固有振動数やモード減衰比に大 きな影響を及ぼすため,板厚方向のせん断変形をモデル化す る必要がある.そこで本研究では一次せん断変形理論を導入 したシェル要素を用いて,繊維強化積層複合材料のモデル化 を行う.

第n次のモード減衰比 ζ_n は,最大ひずみエネルギ U_n ,消 散ひずみエネルギ ΔU_n より次式で定義される.

$$\zeta_n = \frac{1}{4\pi} \cdot \frac{\Delta U_n}{U_n} \tag{1}$$

ここで最大ひずみエネルギ U_n は,要素座標系における応力-ひずみ関係マトリクス**D**と,ひずみベクトル ε_n より次式で定義される.

$$U_n = \int_V \boldsymbol{\varepsilon}_n^T \boldsymbol{D} \boldsymbol{\varepsilon}_n \, dV \tag{2}$$

ここで Vは体積を表す.

また消散ひずみエネルギ△Un は次式のようになる.

$$\Delta U_n = \int_V \boldsymbol{\varepsilon}_n^T \boldsymbol{\psi} \boldsymbol{D} \boldsymbol{\varepsilon}_n \, dV \tag{3}$$

ただし ψ は材料座標系におけるラミナの減衰能マトリクス であり,次式のように定義することができる.

$$\boldsymbol{\psi} = \begin{bmatrix} \boldsymbol{\psi}_L & & 0 \\ & \boldsymbol{\psi}_T & & \\ & & \boldsymbol{\psi}_{TV} & \\ & & & \boldsymbol{\psi}_{VL} \\ 0 & & & \boldsymbol{\psi}_{LT} \end{bmatrix}$$
(4)

ここで ψ_L , ψ_T は面内変形に関する減衰定数, ψ_{TV} , ψ_{VL} , ψ_{LT} は各座標面のせん断変形に関する減衰定数である.

2-2 減衰定数同定手法

誤差関数 $f_i(x)$ を定義し,減衰定数同定問題を考える.ただし,減衰定数は加振実験により直接求めることはできないため,加振実験により容易に求めることのできるモード減衰比を用いて誤差関数 $f_i(x)$ を定義する.

そこで式(4)における減衰能マトリクスの対角成分を表 すべクトルをxとする.また加振実験により測定された第i次モードの減衰比 ζ_{Ei} と,xを用いて有限要素解析により算 出された第i次モードの減衰比 $\zeta_i(x)$ の差を誤差関数 $f_i(x)$ と して,次式のように定義する.

$$f_i(\mathbf{x}) = \frac{\zeta_i(\mathbf{x}) - \zeta_{Ei}}{\zeta_{Ei}}$$
(5)

そして目的関数 $\varphi(\mathbf{x})$ を, m 個の誤差関数 $f_i(\mathbf{x})$ を用いて次式 で定義する.

$$\varphi(x) = \sum_{i=1}^{m} f_i^2(x)$$
 (6)

この目的関数 $\varphi(x)$ を最小化する減衰定数を,非線形最小二乗 法により同定する.図1に減衰定数同定手法の流れを示す.



3. CFRP 単層板の振動減衰特性

3-1 加振実験の概要

加振実験には長さ 199mm,幅 25mm,板厚 1.05mm,密 度 1500kg/m³の CFRP 単層板試験片を用いた.CFRP 試験 片は1枚の供試材から繊維配向角が0°,30°,45°,60°,90° の5種類を切り出した.

加振実験法には,図2のような材料試験法として採用され ることの多い中央支持定常加振法により振動減衰を測定した. そして中央加振法により測定した周波数応答関数をもとに, 実験モード解析を行い,各モードの固有振動数とモード減衰 比を求めた.

3-2 加振実験結果と考察

図3に3次モードまでの繊維配向角に対する固有振動数の 挙動を示す.図3より繊維配向角0°のとき固有振動数は最大 となり,45°まで減少し,その後はほぼ一定となることが分 かる.

図4に3次モードまでの繊維配向角に対するモード減衰比 の変化を示す.繊維配向角が0°から30°までの間に減衰比が 急激に大きくなり,その後はほぼ一定の値となる.また高次 に向かうにしたがい,減衰比は大きくなっていることが確認 できる.いいかえれば,繊維の力学的特性に依存する0°のモ ード減衰比が小さく,樹脂の力学的特性に依存する90°のモ ード減衰比が大きくなっていることがわかる.すなわち,振 動減衰性能はマトリクスの影響が支配的であると考えられる.



3-3 CFRP 単層板の減衰定数同定

CFRP 単層板の減衰定数を提案手法により同定する.

まず,減衰定数を同定するために,CFRP 単層板の弾性特性を同定する必要がある.そこで実験により得られた1次固有振動数から弾性定数 *E*_L,*E*_T,*G*_{LT} を直交異方性理論により同定した.その結果を表1に示す.また実験と解析により得られた固有振動数を比較した結果を図5に示す.図5より,誤差は最大でも1%以下であり,同定した弾性定数は,CFRP 単層板の弾性特性を十分表現できていると考える.

次に,加振実験により得られたモード減衰比を用いて, CFRP 単層板の減衰定数 ψ_L , ψ_T , ψ_{LT} を1次モードの減 衰比を目標値として同定した.ただし強化繊維方向の特性よ り $\psi_{TV} = \psi_{VL} = \psi_{LT}$ とした.

減衰定数同定手法により得られた結果を表 2 に示す.また 図 6 に加振実験により測定されたモード減衰比と,同定した 減衰定数を用いて有限要素解析により算出した減衰比の比較 を示す.これより繊維配向角 0°,30°でやや誤差が大きくな っているものの,各繊維配向角に対するモード減衰比の変化 が正しく解析されていることが確認できる.また表 2 より, 繊維方向の減衰定数 ψ_L に比して,繊維直角方向,面内せん 断の減衰定数 ψ_T , ψ_LT が大きい.すなわち,弾性特性にお いては繊維の力学的特性が支配的であるのに対し,振動減衰 特性はマトリクスの影響が支配的であることを表している. これは 3-2 で考察した内容とも一致する.このことから,本 同定手法が繊維強化複合材料の減衰定数同定に有効であるこ とが確認できたと考える.

4. CFRP 積層平板の減衰定数同定

4-1 目的

提案手法を繊維強化積層複合材料に適用し,積層構成によ らず提案手法が有効であることを明らかにする.

そこで,同種材料からなる CFRP 対称積層板と逆対称積層 板を用い,加振実験により振動特性を明らかにする.そして CFRP 対称積層板の実験結果から,CFRP ラミナの減衰定数 を同定する.次に,同定したラミナの減衰定数を用いて,積 層構成の異なる逆対称積層板の有限要素解析を行い,モード 減衰比を算出する.最後に逆対称積層板の加振実験結果と比 較することにより,提案手法の有効性を示す.

4-2 対称積層板の減衰定数同定

提案手法を用いて CFRP 積層平板の減衰定数を同定した. 試験片は,プリプレグシートをオートクレーブ成形により 8 層積層した CFRP を用いた.寸法 200×200×1.56mm,密 度 1535kg/m³で,積層構成[-30₂/30₂/30₂/-30₂]の CFRP 対 称積層板である.弾性定数を表 3 に示す.

加振実験により得られた固有振動モードとモード減衰比を 図7,8に示す.次に実験により得られた6次までの減衰比 を目標値として,提案手法によりラミナの減衰定数を同定し た.得られたラミナの減衰定数を表4に示す.図8は加振実 験と減衰定数同定により得られたモード減衰比の比較を示す. 図8より誤差は最大で10%程度であり,従来の同定法の50% 程度の誤差と比較すれば,十分な精度の同定と考える.また 表4より,繊維直角方向と面内せん断成分を表す減衰定数が 大きくなっている.これは3-2,3-3で得られた結果と同様の 傾向を示している.このことから,本手法を繊維強化積層複 合材料に適用した場合にも,マトリクスが支配的となる振動 減衰特性を正確に評価できていると考える.

| | 衣l | 同定した弾性定数 | |
|-------|-----|----------|----------|
| E_L | | E_T | G_{LT} |
| 112 | | 8.62 | 4.59 |
| | 表 2 | 同定した減衰定数 | |

| ψ_L | ψ_T | ψ_{LT} |
|----------|----------|-------------|
| 0.99 | 5.2 | 7.3 |



図5 加振実験と解析により得られた固有振動数の比較



図 6 加振実験と解析により得られたモード減衰比の比較

4-3 逆対称積層板の減衰定数同定

4-2 で得られたラミナの減衰定数を用いて, CFRP 逆対称 積層板 [-30°2/30°2/-30°2/30°2]の有限要素解析を行い,加 振実験結果と比較した.比較のため,同種,同成型法の CFRP を用い,加振実験をおこなった.図9,10に6次までの固有 振動モードとモード減衰比を比較したグラフを示す.

図 10 より, 誤差は最大でも 15%であり, 比較的よく一致 している.このことから本手法により同定したラミナの減衰 定数が妥当であると考える.また本手法が積層構成に関わら ず有効であることが確認できた.



CFRP の弾性定数

表3

表 4 減衰定数同定結果

| | ψ_L | ψ_T | ψ_{TV} | Ψ_{LT} |
|--------|----------|----------|-------------|-------------|
| 減衰定数,% | 1.24 | 6.33 | 2.46 | 4.35 |



図8 CFRP 対称積層板の実験値と解析値の比較





5.おわりに

ひずみエネルギ理論と非線形最適化法を用いた減衰定数同 定手法を提案した.

次に CFRP 単層板の振動試験を行い,繊維配向角に対する 固有振動数,モード減衰比の変化を明らかにした.そして, 実験結果に減衰定数同定手法を適用し,CFRP 単層板の減衰 定数を同定した.さらに,振動試験結果と減衰定数同定結果 から,繊維強化複合材料の振動減衰特性は,マトリクスの影 響を大きく受けることが明らかになった.

また提案手法を CFRP 対称積層板に適用し, ラミナの減衰 定数を同定した.また同定した減衰定数を用いて CFRP 逆対 称積層板の有限要素解析を行い, モード減衰比を算出し,実 験結果と比較した.その結果,本手法が積層板の加振実験結 果から, ラミナの減衰定数を同定できることが明らかになっ た.また積層構成にかかわらず,本手法が有効であることを 確認した.

6.文献

- (1) 社団法人 日本機械学会編,新技術融合シリーズ:第4巻 振動のダンピング技術,養賢堂,1998
- (2) N. Alam and T. Asnani, Vibration and Damping Analysis of Fibre Reinforced Composite Material Plates. Journal of Composite Materials, **20** (1986), 2–18
- (3) R. D. Adams, Damping Properties Analysis of Composites, Composites (Engineered Materials Handbook Volume 1), (1984), 206 –217
- (4) Lin, D. X., Ni, R. G. and Adams, R. D., Prediction and Measurement of the Vibrational Damping Parameters of Carbon and Glass Fibre-Reinforced Plastic Plates, Journal of Composite Materials, 18 (1984), 133–152.