ナノカーボン複合コーティング膜の密着強度評価に関する

境界要素逆解析

BOUNDARY ELEMENT INVERSE ANALYSIS FOR ADHESION STRENGTH OF NANO-CARBON COMPOSITE COATING FILM

平工 淳樹¹⁾,杉浦 大介²⁾,柳澤 隆³⁾,西村 正臣⁴⁾,伊藤 寬明⁵⁾,長 秀雄⁶⁾,後藤 圭太⁷⁾,荒井 政大⁸⁾

Atsuki HIRAKU, Daisuke SUGIURA, Takashi YANAGISAWA, Masaomi NISHIMURA

Hiroaki ITO, Hideo CHO, Keita GOTO and Masahiro ARAI

1) 名古屋大学工学研究科	(〒 464-8603	名古屋市千種区不老町,	E-mail: hiraku.atsuki@e.mbox.nagoya-u.ac.jp)
2) 信州大学理工学系研究科	(〒 380-8553	長野市若里 4-17-1,	E-mail: sugiura@str.shinshu-u.ac.jp)
3) 株式会社 GSI クレオス	(〒 210-0855	川崎市川崎区南渡田町 1-12-C,	E-mail: t.yanagisawa@gsi.co.jp)
4) 信州大学工学部	(〒 380-8553	長野市若里 4-17-1,	E-mail: nishimu@shinshu-u.ac.jp)
5) 近畿大学工学部	(〒 739-2116	東広島市高屋うめの辺 1,	E-mail: h-ito@hiro.kindai.ac.jp)
6) 青山学院大学理工学部	(〒 252-5258	相模原市中央区淵野辺 5-10-1,	E-mail: cho@me.aoyama.ac.jp)
7) 名古屋大学工学部	(〒 464-8603	名古屋市千種区不老町,	E-mail: goto@nuae.nagoya-u.ac.jp)
8) 名古屋大学工学部	(〒 464-8603	名古屋市千種区不老町,	E-mail: arai@nuae.nagoya-u.ac.jp)

In the present paper, an interfacial strength of composite plate is evaluated by using laser ultrasonic waves and wave propation analysis. The specimens is composed of Al-alloy substrate and resin coating film containing carbon nanotube as reinforce material. The laser spallation technique of various laser irradiation has been used to induce delamination between the substrate and the coating film. The interfacial stress is estimated by inverse analysis using the displacement velocity of specimen back surface and the impulse response calculated by boundary element method. The interfacial strength between Alalloy substrate and resin coating has been confirmed to be 40.9MPa. The obtained value is compared with result from stud pull test and the validity has been confirmed.

Key Words: Laser Ultrasonic Waves, Inverse Analysis, Boundary Element Method, Carbon Nanotube, Coating Film, Wave Propagation, Interfacial Adhesion Strength

1. 緒 言

材料の耐熱性や耐食性,耐摩耗性などの特性向上を目的 として切削工具や金型など様々な機械部品に対してコーティ ング膜が用いられている.コーティング膜はその過酷な使用 環境から,使用中に剥離が発生するといった問題がある.そ のため,膜の健全性の指標として,コーティング膜と基材の 界面の密着強度をあらかじめ定量的に測定することは重要 である.一般的なコーティング膜の界面特性の評価手法とし ては引き剥がし試験やスクラッチ試験などが挙げられる.し かし、引き剥がし試験では膜を引きはがすためのピンと試験 片を接着する接着剤以上の強度を測定できないことや,スク ラッチ試験ではせん断が支配的になり測定結果が試験片表面 粗さの影響を受けやすいという問題がある.

そこで我々は近年, コーティング膜の強度評価への適用が

期待されているレーザー超音波を用いた計測手法であるレー ザースポレーション試験に着目した.本試験法では基材-膜 からなる試験片にレーザーを照射し,その表面の熱膨張によ り材料内部に高周波の弾性波振動を励起させる.その後,裏 面で反射した膨張波により界面に剥離を発生させるという手 法である.我々の研究グループでは金属基材に溶射膜による 金属コーティングを施した試験片に対してレーザースポレー ション試験を実施し,境界要素法を用いた逆解析手法により 密着強度を評価するために多くの検討を行ってきた⁽¹⁾⁽²⁾⁽³⁾.

既報の手法では測定した試験データを Laplace 像空間領 域へ変換し, Laplace 像空間領域で階数低下法を適用すると いった逆問題の適切化手法を導入した.本論文では更なる精 度向上のため,細野の方法による Laplace 逆変換手法を適用 し,階数低下法を実時間領域のデータから構成される行列関 係式に適用する形に変更する.これにより,境界要素法を用

²⁰¹⁶年9月16日受付, 2016年10月27日受理

いた入力荷重および界面応力の逆解析手法の効率化および高 精度化を図る.

また,レーザースポレーション試験は樹脂コーティング膜 や複合材料積層板などの樹脂系材料の界面特性評価への適用 も期待される.特に複合材料は層間強度や破壊靭性が著しく 低く,その層間特性の取得は重要である.そのため,複合材 料の動的挙動や層間特性の評価を目的としてレーザーを用い た衝撃試験も行われている⁽⁴⁾.

本論文では本試験法および解析法の樹脂系材料への適用 を目的として Al 合金基材にカーボンナノチューブ分散させ た複合樹脂塗料によるコーティング膜を製膜した試験片に対 してレーザースポレーション試験を実施し,密着強度を評価 する.試験時の振動挙動を測定し,軸対称型境界要素法によ り内部の応力場を試験データから逆解析的に同定する.その 結果得られた界面の応力値から密着強度を決定し,ピン引張 法により得られた値と比較することで本手法の妥当性を検証 した.

2. 理 論

有限領域の弾性体を考え、解析領域を Ω ,その境界をSと すると、Laplace変換領域での弾性体の変位 u_i は以下のつり あい式を満足する.ここで、 u_i は変位、 σ_{ij} は応力テンソル、 ρ は密度である.なお、物体に作用する体積力項は無視した.

$$\bar{\sigma}_{ij,j} - \rho s^2 \bar{u}_i = 0 \tag{1}$$

ここで、sは Laplace 変換パラメータであり、上付きの添え 字 ⁻ は物理量の Laplace 変換を意味する.式 (1) に基本解 U_{ij} の Laplace 変換 \bar{U}_{ij} を乗じたのちに考察領域で積分し、 Gauss の発散定理、Betti の相反定理を用いて領域積分を境 界積分に変換すると、以下の境界積分方程式が得られる.

$$C_{ij}\bar{u}_j(\mathbf{P}) = \int_{\mathbf{S}} \{\bar{U}_{ij}(\mathbf{P}, \mathbf{Q})\bar{t}_j(\mathbf{Q}) - \bar{T}_{ij}(\mathbf{P}, \mathbf{Q})\bar{u}_j(\mathbf{Q})\}d\mathbf{S}$$
(2)

なお,基本解 U_{ij} は時間に対して単位インパルス状に変化する集中荷重が無限弾性体に作用した場合の変位であり, T_{ij} は基本解 U_{ij}^* に対応する物体境界上での表面力を表す. \bar{U}_{ij} , \bar{T}_{ij} はそれらの Laplace 変換である.

本研究において解析対称となる基材およびコーティング膜 は均質等方性材料と仮定して数値解析を行う.均質等方性弾 性体における Laplace 変換された非定常同弾性問題の変位の 基本解 \overline{U}_{ij}^* および表面力の基本解 \overline{T}_{ij}^* は以下の式で与えられ る⁽⁵⁾.

$$\bar{U}_{ij}^{*}(\mathbf{P}, \mathbf{Q}) = \frac{1}{4\pi\mu} (\psi \delta_{ij} - \chi r_{,i} r_{,j})$$
 (3)

$$\bar{T}_{ij}^{*}(\mathbf{P},\mathbf{Q}) = \frac{1}{4\pi} \left[\left\{ (c^{2}-2) \left(\frac{\partial \psi}{\partial r} - \frac{\partial \chi}{\partial r} - 2\frac{\chi}{r} \right) -2\frac{\chi}{r} \right\} r_{,i}n_{j} + \left(\frac{\partial \psi}{\partial r} - \frac{\chi}{r} \right) \left(\frac{\partial r}{\partial n} \delta_{ij} + n_{i}r_{,j} \right) -2 \left(\frac{\partial \chi}{\partial r} - 2\frac{\chi}{r} \right) \frac{\partial r}{\partial n} r_{,i}r_{,j} \right]$$
(4)

$$\psi = \left(1 + \frac{1}{\alpha_2 r} + \frac{1}{\alpha_2^2 r^2}\right) \frac{\exp(-\alpha_2 r)}{r} - \frac{1}{c^2} \left(\frac{1}{\alpha_1 r} + \frac{1}{\alpha_1^2 r^2}\right) \frac{\exp(-\alpha_1 r)}{r}$$
(5)

$$\chi = \left(1 + \frac{3}{\alpha_2 r} + \frac{3}{\alpha_2^2 r^2}\right) \frac{\exp(-\alpha_2 r)}{r} - \frac{1}{c^2} \left(1 + \frac{3}{\alpha_1 r} + \frac{3}{\alpha_1^2 r^2}\right) \frac{\exp(-\alpha_1 r)}{r}$$
(6)

$$\begin{aligned} \frac{\partial \psi}{\partial r} &= \left(-\frac{1}{\alpha_2 r^2} - \frac{2}{\alpha_2^2 r^3} \right) \frac{\exp(-\alpha_2 r)}{r} \\ &+ \left(1 + \frac{1}{\alpha_2 r} + \frac{1}{\alpha_2^2 r^2} \right) \left(-\frac{1}{r^2} - \frac{\alpha_2}{r} \right) \exp(-\alpha_2 r) \\ &- \frac{1}{c^2} \left\{ \left(-\frac{1}{\alpha_1 r^2} - \frac{2}{\alpha_1^2 r^3} \right) \frac{\exp(-\alpha_1 r)}{r} \right. \\ &+ \left(\frac{1}{\alpha_1 r} + \frac{1}{\alpha_1^2 r^2} \right) \left(-\frac{1}{r^2} - \frac{\alpha_1}{r} \right) \exp(-\alpha_1 r) \right\} \end{aligned} \tag{7}$$

$$\begin{aligned} \frac{\partial \chi}{\partial r} &= \left(-\frac{3}{\alpha_2 r^2} - \frac{6}{\alpha_2^2 r^3} \right) \frac{\exp(-\alpha_2 r)}{r} \\ &+ \left(1 + \frac{3}{\alpha_2 r} + \frac{3}{\alpha_2^2 r^2} \right) \left(-\frac{1}{r^2} - \frac{\alpha_2}{r} \right) \exp(-\alpha_2 r) \\ &- \frac{1}{c^2} \left\{ \left(-\frac{3}{\alpha_1 r^2} - \frac{6}{\alpha_1^2 r^3} \right) \frac{\exp(-\alpha_1 r)}{r} \\ &+ \left(1 + \frac{3}{\alpha_1 r} + \frac{3}{\alpha_1^2 r^2} \right) \left(-\frac{1}{r^2} - \frac{\alpha_1}{r} \right) \exp(-\alpha_1 r) \right\} \end{aligned} \tag{8}$$

ここで δ_{ij} は Kronecker のデルタ関数であり、その他の変数 は以下に示す通りである.

$$\begin{cases}
\mu = \frac{E}{2(1+\nu)} \\
r = PQ = \sqrt{r_i r_i}, \quad r_i = x_i(Q) - x_i(P) \\
r_{,i} = \frac{\partial r}{\partial x_i} \bigg|_Q = \frac{r_i}{r} \\
\frac{\partial r}{\partial n} = \frac{\partial r}{\partial x_1} \frac{\partial x_1}{\partial n} + \frac{\partial r}{\partial x_2} \frac{\partial x_2}{\partial n} + \frac{\partial r}{\partial x_3} \frac{\partial x_3}{\partial n} \\
n_i = a_i / \sqrt{a_x^2 + a_y^2 + a_z^2} \\
a_x = \frac{\partial y}{\partial \xi} \frac{\partial z}{\partial \eta} - \frac{\partial z}{\partial \xi} \frac{\partial y}{\partial \eta} \\
a_y = \frac{\partial z}{\partial \xi} \frac{\partial x}{\partial \eta} - \frac{\partial y}{\partial \xi} \frac{\partial z}{\partial \eta} \\
a_z = \frac{\partial x}{\partial \xi} \frac{\partial y}{\partial \eta} - \frac{\partial y}{\partial \xi} \frac{\partial x}{\partial \eta} \\
c = \frac{C_1}{C_2}, \quad C_1 = \sqrt{\frac{E(1-\nu)}{\rho(1+\nu)(1-2\nu)}}, \quad C_2 = \sqrt{\frac{\mu}{\rho}} \\
\alpha_i = \frac{s}{C_i}
\end{cases}$$
(9)

また, *C_{ij}* は境界形状によって決まる位置定数であり, P は単 位集中力を加えるソース点, Q は積分点(観測点)である.式 (2)を離散化し,適切な境界条件のもとに解けば,弾性体内の 応力および変位の Laplace 変換解が求められる. Laplace 変 換領域で得られた変位,応力の数値解に対し,数値 Laplace 逆変換を適用することで,物体の変位や応力の実時間解を求



Fig. 1 Experimental equipment of laser spallation.



Fig. 2 Displacement velocity at energy 180mJ.

めることができる. なお,本解析における数値 Laplace 逆変 換には細野の方法⁽⁶⁾を用いた.

3. レーザースポレーション法による膜剥離試験法 3.1. 試験片

本研究では Al 合金基材に樹脂製の塗料によるナノカーボ ン複合コーティング膜を製膜した試験片を使用する.この樹 脂塗料はカップスタック型カーボンナノチューブ AR10(GSI クレオス製)を母材となる樹脂に強化剤として分散させた熱 硬化性ポリイミド樹脂である.なお繊維含有率 (重量繊維含 有率)は3%である.試験片は厚さ1mmの Al 合金基材表面 に樹脂塗料を塗布し加熱硬化させ約50µmの厚さに製膜した 後,40µmの厚さになるまで研磨することで作成した.

3.2. 膜剥離試験

レーザースポレーション試験による膜剥離試験を実施し た.試験に用いた装置の概略図を Fig.1 に示す.パルス幅 4ns,波長 1064nm,スポット径 4mm の YAG レーザー Brilliant Eazy(Quantel)を基材表面のエネルギー吸収層に照射 する.エネルギー吸収層の熱膨張により試験片材料内部に弾 性波が励起される.その弾性波により試験片裏面に生じる 変位速度の高周波振動をレーザードップラー振動計 LASER VIBROMETER(Melectro)を用いて測定した.レーザーエネ ルギーを 130mJ から 200mJ まで 10mJ 毎に増加させ,剥離 が発生するまで試験を繰り返し行った.また,試験片に発 生する剥離の検出は超音波探傷装置 D-view(日本クラウトク レーマー)を用いて行った.本研究においては一連の試験を 8つのサンプル (No.1~8)に対して実施した.試験にて測定 された試験片裏面の面外変位速度の時刻歴の一例を Fig.2 に 示す.

3.3. 界面応力の同定法⁽⁷⁾⁽⁸⁾

レーザースポレーション法による膜剥離試験にて測定した 試験片のコーティング膜裏面の変位速度履歴から基材とコー ティング膜の界面に作用する応力履歴を逆解析的に同定す る. 基材-コーティング膜からなる構造物を1つの線形システムとして考える. このシステムの基材表面に作用する入力荷重をf(t)とすると,コーティング膜裏面の変位速度応答v(t)および基材-コーティング膜界面の応力応答 $\sigma(t)$ は2つのインパルス応答関数 $g_1(t)$, $g_2(t)$ を用いて以下に示す Duhamelの畳み込み積分の式で表すことができる.

$$v(t) = \int_0^t g_1(t-\tau)f(\tau)d\tau \tag{10}$$

$$\tau(t) = \int_0^t g_2(t-\tau)f(\tau)d\tau \tag{11}$$

さらに上式を時間に関して離散化することで,以下に示す2 つの行列方程式で書き表すことができる.

$$\boldsymbol{v} = \boldsymbol{G}_1 \boldsymbol{f} \tag{12}$$

$$\boldsymbol{\sigma} = \boldsymbol{G}_2 \boldsymbol{f} \tag{13}$$

ここで、行列 G_1 , G_2 はインパルス応答関数の時刻歴 $g_1(t)$, $g_2(t)$ を成分にもつ下三角行列である ⁽⁹⁾.

$$\boldsymbol{G}_{i} = \begin{bmatrix} g_{i}(1) & 0 & \cdots & 0 \\ g_{i}(2) & g_{i}(1) & \ddots & \vdots \\ \vdots & \vdots & \ddots & 0 \\ g_{i}(n) & g_{i}(n-1) & \cdots & g_{i}(1) \end{bmatrix} \quad (i = 1, 2) \quad (14)$$

したがって,2つのインパルス応答関数 g₁(t),g₂(t)を得る ことができれば式(12)を用いて変位速度から入力荷重が得 られ,さらに式(13)を用いて入力荷重から界面の応力を求 めることができる.本研究では境界要素法による3次元波動 伝播解析を実施することでインパルス応答関数 g₁(t),g₂(t) を算出し界面の応力を算出する.

ただし,式(12)を用いて変位速度応答から入力荷重を解 析する問題はシステムの出力から入力を解析する逆問題とな る.逆問題の不適切性により,式(12)から得られる入力荷 重は誤差やノイズの影響を大きく受けた発散した解となる. そのため,特異値分解を用いた階数低下法により逆問題によ り得られる解の適切化を行う.

なお、本論文における数値計算手法は、伝達関数法に基づ くものであり、既論文(2)におけるものとほぼ同様であるが、 インパルス応答関数の計算に細野の方法を用いている点が大 きく異なる.細野の方法はやや計算時間がかかることが難点 であるが、インパルス応答関数(伝達関数)の解析精度を高 めることが可能である.また、本論文では、入力荷重と出力 (変位速度・応力)の関係式を適切化する際、時間領域のたた み込み積分を直接差分化することによって効率化・高精度化 を図っている.

3.4. 階数低下法による入力荷重の適切化

入力荷重の解の安定化のために特異値分解を用いた階数 低下法 ⁽¹⁰⁾ を適用する.特異値分解を適用することで係数行 列 G_1 とその逆行列 G_1^{-1} は直交行列 U, V および特異値を 対角成分に持つ対角行列 Λ を用いて以下のように表される.

$$\boldsymbol{G}_1 = \boldsymbol{U} \boldsymbol{\Lambda} \boldsymbol{V}^T \tag{15}$$

$$\boldsymbol{G}_{1}^{-1} = \boldsymbol{V}\boldsymbol{\Lambda}^{-1}\boldsymbol{U}^{T}$$
(16)

したがって,式(12)から次式が得られる.

$$\boldsymbol{f} = \boldsymbol{V} \boldsymbol{\Lambda}^{-1} \boldsymbol{U}^T \boldsymbol{v} \tag{17}$$

ここで、行列 Λ の対角成分に配置される特異値の中で、最大 特異値 λ_{max} に対して十分に小さいと考えられる特異値を外 乱とみなし、0 と置き換えることで低次元化された行列 Λ_k が得られる.この Λ_k を用いて式 (17)を再度記述することで 入力荷重の適切化解 f^* が得られる.

$$\boldsymbol{f}^* = \boldsymbol{V} \boldsymbol{\Lambda}_k^{-1} \boldsymbol{U}^T \boldsymbol{v} \tag{18}$$

ただし、本研究において行列 Λ_k の有効ランク k は許容条件 数法を用いることで決定した.

3.5. 許容条件数法

階数低下法における有効ランク k の決定法として許容条 件数法⁽¹¹⁾を用いた.許容条件数法では解の許容値を設定 し,誤差率がその許容値を超える解は信頼できない情報が含 まれた解であるとみなす.すなわち,解の誤差率が許容値の 範囲内に収まるように有効ランク k を決定する方法である.

式 (12) を解いたときに混入する誤差を考える. 観測値で あるvには観測誤差 Δv が含まれる. この誤差の影響を受け, 解fが Δf だけ変動するものとすると以下の式が成り立つ.

$$\boldsymbol{v} + \Delta \boldsymbol{v} = \boldsymbol{G}_1(\boldsymbol{f} + \Delta \boldsymbol{f}) \tag{19}$$

このとき, 誤差 Δv が解 f に与える影響は次式の関係式で表 される.

$$\frac{||\Delta \boldsymbol{f}||}{||\boldsymbol{f}||} \le Cond[\boldsymbol{G}_1]\frac{||\Delta \boldsymbol{v}||}{||\boldsymbol{v}||}$$
(20)

ただし, $Cond[\mathbf{G}_1]$ は式 (19)における係数行列 \mathbf{G}_1 の条件数 であり,

$$Cond[\mathbf{G}_1] = \frac{\lambda_{max}}{\lambda_{min}}$$
 (21)

で定義される.上式から最小特異値が小さい場合には解**f**の 誤差は拡大し,解は発散することが予想される.そこで,解 の誤差率を許容値以下に抑えるために許容条件数は次式を満 足する必要がある.

$$Cond[\mathbf{G}_1]_{op} = R_x \frac{||\mathbf{v}||}{||\Delta \mathbf{v}||}$$
(22)

ここで,解の許容値 R_x は 0.01 とし,また観測値である変位 速度 vの誤差ノルム $||\Delta v||$ は移動平均法によるフィルタリン グを 2 回施したデータと 3 回施したデータの誤差の二乗和か ら計算した.以上により決定される最適条件数を満たす行列 G_1 のランクを階数低下法における有効ランクと決定した.

3.6. 境界要素法による波動伝播解析

インパルス応答関数 g₁(t), g₂(t) を算出するために境界要 素法を用いて3次元波動伝播解析を行った.本解析では解析 領域の2次元断面モデルの境界を要素に分割した軸対称型解 析モデルを用いて行った.2次元の軸対称型解析モデルと中 心軸周りの周方向の対称性から得られる解析領域をFig.3に 示す.解析モデルは2つの領域からなり, Ω₁ は CNT 分散樹



Fig. 3 Analysis model of boundary element method.

Table 1 Material properties.

Material	$\operatorname{Resin}(\Omega_1)$	Al-alloy(Ω_2)
Young's Modulus[GPa]	5.25	70.30
Density[kg/m ³]	1137	2680
Poisson's Ratio	0.36	0.33

脂塗料によるコーティング膜, Ω_2 は Al 合金基材である.また,解析に用いた CNT 分散樹脂塗料と Al 合金の物性値を Table.1 に示す.ただし,CNT 分散樹脂コーティング膜のヤング率はダイナミック超微小硬度計 DUH-201H(島津製作所)を用いてマイクロビッカース試験を行い取得した値である.3次元解析領域における各領域の要素数および節点数は, Ω_1 で1328 要素,10624 節点, Ω_2 で1600 要素,12800 節点とした.なお,解析時間は 0.6 μ s とした.

本解析において必要となるのは対称軸上の裏面変位速度 のインパルス応答関数 g₁(t) と界面応力のインパルス応答関 数 g₂(t) である.そのため、レーザーのスポット径に対応す る基材上面の半径 2mm の範囲に境界条件として単位インパ ルス状に変化する分布荷重を作用させ、対称軸上の節点の変 位速度および界面応力のインパルス応答関数を算出した.

4. 結果と考察

4.1. レーザースポレーション試験

式(12)を用いてインパルス応答関数g₁(t)とレーザースポ レーション試験にて測定したコーティング膜裏面での変位速 度履歴から同定した試験片基材上面に作用する入力荷重の 時刻歴をFig.4に示す.この結果は階数低下法を用いること で解の適切化を施したものである.圧縮成分だけでなく引張 成分の荷重が作用していることが確認できる.これはエネル ギー吸収層がガラス板に拘束されているため、レーザー照射 による熱膨張で発生した圧縮波がガラス板で反射し、引張 の荷重となって現れたものであると考えらえる.さらに、式 (13)を用いてインパルス応答関数g₂(t)とFig.4の入力荷重 を用いて同定したAl合金基材とCNT分散樹脂コーティング 膜界面に作用する応力の時刻歴をFig.5に示す.基材とコー ティング膜の音響インピーダンスの違いから界面で弾性波が 多重反射し、複雑な振動が発生していることが確認できる.

密着強度を決定するためには剥離が発生した時刻の正確 な応力値が必要となる.しかし、本試験法では剥離が発生し た時刻を正確に特定することはできない.そのため、剥離が 発生した際のレーザーエネルギー(変位速度)にて計算され た界面応力の解析時間範囲における最大値をもって、剥離発 生の臨界応力とした.各試験片に対して得られた界面応力 の臨界値を、剥離が生じなかった場合の最大応力値とともに



Fig. 5 Interface stress at energy 170-200mJ.

Fig.6 に示す. 各サンプルに対する臨界応力の値にはばらつ きがみられた. また, 剥離発生時の臨界応力より高い応力が 発生したにも関わらず, 剥離が発生しない場合もみられた. これは, レーザーエネルギーや密着強度のばらつきなどが原 因として考えられる.

これらのデータからより信頼性のある密着強度を評価する ために,機械,構造の広い分野で用いられているワイブル分 布⁽¹²⁾により統計的な評価を行った.ワイブル分布における 累積破壊率はジョンソンの平均故障順位法⁽¹³⁾およびメディ アンランク法⁽¹³⁾を用いて算出した.各サンプルに対する 臨界応力をプロットしたワイブル分布をFig.7に示す.ワイ ブル分布においては累積破壊率が63.2%となる応力値が統計 的な破壊強度となる.したがって,Fig.7からその値を算出 するとレーザースポレーション試験により得られた AI 合金 基材-CNT 分散樹脂塗料によるコーティング膜の密着強度は 40.9MPa と決定された.

4.2. 引張法による密着強度評価試験

レーザースポレーション試験により得られた結果と比較す るためにピン引張法を用いて同試験片の密着強度を評価した. ピン引張法とは試験片コーティング膜にスタッドピンを接着 し,スタッドピン上部に引張荷重を加えることでコーティン グ膜を引き剥がす方法である.このときの引張荷重を測定す



Fig. 7 Weibull plot by laser spallation test.

ることで密着強度を評価する.コーティング膜とスタッドピンはエポキシ樹脂による接着層を加熱硬化させることで接着した.本試験は密着強度測定装置 Romulus(Quad Group)を用いて合計で10枚の試験片 (No.1~10)に対して行った.

ピン引張法による密着強度評価試験ではピン端部に応力集 中が発生することが予想される.そのため,引張法の解析モ デルを作成し境界要素法による静弾性解析を行うことで基材 とコーティング膜界面の応力を解析し,その結果から密着強 度を算出することとした.引張法の解析モデルを Fig.8 に示 す.このモデルはレーザースポレーション試験のモデル同様, 解析領域の断面の境界を要素に分割した軸対称型2次元モデ ルである. 解析モデルは4つの領域からなり, Ω_1 はAl合金 基材, Ω_2 は CNT 分散樹脂コーティング膜, Ω_3 はエポキシ 樹脂接着層, Ω_4 はAl合金製のスタッドピンである.境界条 件として密着強度評価試験で測定した剥離発生時の臨界荷重 をピン上部に与えるで界面の応力解を算出した.対称軸を原 点として半径方向に分布する界面の応力解の代表例を Fig.9 に示す. ピン端部 (r = 1.35mm) で応力集中の発生が確認で きる.本研究においてはこの応力のピーク値を剥離発生の臨 界応力とした.各サンプルに対する臨界荷重および境界要素 法による算出した臨界応力の値を Table.2 にまとめた.以上 の臨界応力から Fig.10 に示すワイブル分布を用いて密着強 度を算出した結果,引張法による Al 合金基材-CNT 分散樹 脂コーティング膜の密着強度は63.6MPaとなった.

4.3. 結果の比較

引張法により得られた密着強度はレーザースポレーション 試験により得られた結果よりもおよそ1.5倍程度大きい値と なった.この両者の差に関しては以下のことが要因として考 えられる.まず、本解析においてレーザースポレーション試



Fig. 8 Analysis model of boundary element method for stud pull test.



Fig. 9 Stress distribution of stud pull test.

Sample	Critical load[N]	Critical stress[MPa]
No.1	157.5	47.17
No.2	111.8	33.49
No.3	258.1	77.32
No.4	137.4	41.18
No.5	242.9	72.77
No.6	231.7	69.41
No.7	211.8	63.44
No.8	183.9	55.10
No.9	203.1	60.85
No.10	193.1	57.86

Table 2 Critical stress and critical load of stud pull test.

験の臨界応力は剥離が発生しない限界であるエネルギー時の 試験結果から解析した.そのため、本来の剥離限界よりもや や低い値として密着強度が算出されたと考えらえる.また、 入力荷重の逆解析において誤差やノイズの発散を抑制するた めに階数低下法を用いて適切化処理を行っている.この適切 化処理によってやや強い平滑化が行われたことで、入力荷重 および界面応力が実際の値よりも低く推定され密着強度が低 くなったと考えられる.以上の2点を考慮するとレーザース ポレーション試験に関する本解析から得られた密着強度の値 は概ね妥当な範囲の値であると考えられる.

5. 結 論

本論文ではレーザースポレーション試験を実施し AI 合金 基材とカーボンナノチューブを強化剤として分散させた樹脂 コーティング膜からなる複合平板の界面密着強度を評価し た.軸対称型境界要素法による3次元波動伝播解析を実施す ることでレーザースポレーション試験にて測定した変位速度 の時刻歴から材料内部の応力場を逆解析的に同定した.その 過程においては特異値分解による階数低下法および許容条件



Fig. 10 Weibull plot by stud pull test.

数法を用いることで,逆問題における誤差やノイズの影響を 抑制する適切化処理を行った.以上の方法で得られた臨界応 力値からワイブル分布による統計的な処理を行うことで界 面密着強度が40.9MPaであることを推定した.また,ピン 引張試験を行うことで同試験片の密着強度を評価した結果, レーザースポレーション試験から得られた密着強度の値と比 較しておよそ1.5倍程度の値となった.この結果は現在の測 定方法から生じる誤差や適切化処理の影響を考慮しても,概 ね妥当な結果であると判断された.

参考文献

- (1) 荒井政大,林 久志,三宅達也,長 秀雄:レーザー超音波 を用いた薄膜基材界面き裂の破壊靱性値評価,日本機 械学会論文集(A), Vol.77, No.773, 2011, pp.116–125.
- (2) 荒井政大, 平松尚樹, 佐藤 慶宜, 伊藤寛明, 榊 和彦, 長 秀雄: レーザースポレーション法による Ti 薄膜の密着 強度評価に関する逆解析, 計算数理工学論文集, Vol.11, 2011, pp.117-122.
- (3) 荒井政大,佐藤慶宜,伊藤寛明,長秀雄,西村正臣,榊和彦: 軸対称型境界要素法によるコーティング膜の密着強度評価,計算数理工学論文集, Vol.13, No.05, 2013, pp.25-30.
- (4) Romain Ecault, Michel Boustie, Fabienne Touchard, Frederic Pons,Laurent Berthe, Laurence Chocinski-Arnault, Bastien Enhart, Clemens Bockenheimer : A study of composite material damage induced by laser shock waves, Composites:Part A, Vol.53, 2013, pp.54-64.
- (5) 松本浩之,足立忠晴,吉田節男,宇治橋貞幸:三次元境 界要素法による動的応力集中係数の解析法,日本機械 学会論文集(A), Vol.55, No.514, 1989, pp.1400-1406.
- (6) 細野敏夫: 数値ラプラス変換, 電気学会論文集, Vol.99, No.10, 1979, pp.44.
- (7) Hirotsugu Inoue, Toshikazu Shibuya, Takashi Koizumi and Junichi Fukuchi: Measurement of Impact Force Applied to a Plate by the Deconvolution Method, Transactions of the JSNDI, Vol.2, 1989, pp.74–83.
- (8) 井上裕嗣, 岸本喜久雄, 渋谷寿一, 小泉 堯: 逆解析によ る衝撃荷重の推定, 日本機械学会論文集 (A), Vol.57, No.543, 1991, pp.2727–2734.
- (9) 宮沢英晃, 杉本直, 胡寧, 福永久雄: CFRP 複合材構造の 実験的衝撃荷重位置・履歴同定, 日本複合材料学会誌, Vol.33, No.3, 2007, pp.87-94.
- (10) 岸本喜久雄,井上裕嗣,新保英男,渋谷寿一:熱弾性応力 測定における主応力分離に関する逆問題解析,日本機械 学会論文集 (A), Vol.62, No.597, 1996, pp.1204-1211.
- (11) 久保司朗, 桑山真二郎, 大路清嗣: ラプラス場における境 界値逆問題の数値解析の数理的構造解明と適切化, 日本 機械学会論文集 (A), Vol.61, No.94, 1995, pp.169-176.
- (12) 市川昌弘: 信頼性工学, 1990, 裳華房.
- (13) 真壁肇: 信頼性工学入門, 1985, 日本規格協会.