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

INVERSE ANALYSIS FOR EVALUATION OF ADHESION STRENGTH OF Ti THIN FILM BY LASER SPALLATION METHOD

荒井 政大¹⁾, 平松 尚樹²⁾, 佐藤 慶宜³⁾, 伊藤 寛明⁴⁾, 榊 和彦⁵⁾, 長 秀雄⁶⁾

Masahiro ARAI, Naoki HIRAMATSU, Yoshitaka SATO, Hiraoki ITO, Kazuhiko SAKAKI and Hideo CHO

 信州大学工学部 	(〒 380-8553	長野市若里 4-17-1,	E-mail: arai@shinshu-u.ac.jp)
2) 信州大学大学院工学系研究科	(〒 380-8553	長野市若里 4-17-1,	E-mail: naoki@str.shinshu-u.ac.jp)
3) 信州大学大学院工学系研究科	(〒 380-8553	長野市若里 4-17-1,	E-mail: yoshita@str.shinshu-u.ac.jp)
4) 信州大学工学部	(〒 380-8553	長野市若里 4-17-1,	E-mail: h-ito@shinshu-u.ac.jp)
5) 信州大学工学部	(〒 380-8553	長野市若里 4-17-1,	E-mail: ksakaki@shinshu-u.ac.jp)
6) 青山学院大学理工学部	(〒 229-8558	相模原市中央区淵野辺 5-10-1,	E-mail: cho@me.aoyama.ac.jp)

In the present paper, the interfacial adhesion strength between thin film and substrate is evaluated by using laser ultrasonic waves. The laser beam is irradiated on the substrate which has a thin film on the opposite side. The ultrasonic elastic wave is excited by the laser beam, and it propagates in the thickness direction of the substrate. The ultrasonic compressive wave reflects at the opposite surface as a tensile wave, and reaches the interface. Finally, delamination at the interface is caused by the tensite wave. In the present study, the interfacial stress is estimated by inverse analysis using Laplace-transformed boundary element method. The displacement history on the surface of the specimen can be related to the interfacial stress by a transfer function. The transfer function can be obtained numerically by 3-dimensional boundary element analysis. The test specimens made from Al alloy substrate and Ti thin film were used in the present study. It is confirmed that the interfacial strength between thin film and substrate is 68.3 MPa from the present investigation.

Key Words: Laser Ultrasonic Waves, Inverse Analysis, Boundary Element Method, Thin Film, Wave Propagation, Interfacial Strength

1. 緒 論

さまざまな機械材料の特性改善,例えば耐熱性や耐摩耗 性,擦動特性,耐食性,さらには種々の光学デバイスにおけ る物理特性の改善を目的として,コーティング膜(薄膜)を有 する材料がさまざまな機械構造物や機械部品に用いられてい る.例えば,切削工具の表面処理には,高い硬度,剛性,化 学的安定性を有するダイヤモンドや,DLC(ダイヤモンド・ラ イク・カーボン)による皮膜が用いられており,それ以外に も,工具の高寿命化,耐摩耗性の改善を目的として様々な皮 膜が用いられている.薄膜の密着強度の評価方法として,既 に様々な手法が提案されている.代表的な方法として,スク ラッチ試験法や圧子押し込み試験法などが知られているが, いずれの試験方法も,膜の変形挙動の制御が困難であること や,局部的な応力集中の影響を排除しきれないといった難点 を抱えている.

Fig. 1 Evaluation of interfacial strength for thin film using laser ultrasonic waves.

著者らのグループは,薄膜の密着強度の評価手法として, レーザースポレーション法と呼ばれるレーザー超音波を用い た計測手法⁽¹⁾⁽²⁾に着目し,種々の検討を重ねてきた.この 計測手法では,Fig.1に示されるように,薄膜を有する試験 片の基材側にレーザーを照射して,アプレーションにより試 験片内に超音波を励起させ,試験片裏面すなわち薄膜の表面

Carbon Film Laser Beam Substrate Thin Film Displacement

²⁰¹¹ 年 11 月 3 日受付, 2011 年 11 月 24 日受理

にて測定された変位の時刻歴データを用いて基材と薄膜の 密着強度を逆解析的に算出する.本研究グループの評価法で は,従来法のように,基材と薄膜内の波動伝播を一次元波動 伝播理論により近似するのではなく,3次元波動伝播そのも のを境界要素法を用いて解析することで,より信頼性の高い 密着強度データが得られることを見出している⁽³⁾⁽⁴⁾.

既報の密着強度評価手法では,逆問題において生じる解の 非適切性に関する対応がなされていなかったため,得られた 強度データにばらつきが生じるなどの問題があった.そこで 本研究では逆問題の解析プロセスに解の適切化手法を導入 し,数値解の安定化を図るとともに,数値解の精度を向上さ せることを目的として一連の考察を行った.解の適切化手法 には種々の逆問題解析において有効性が示されている階数低 下法⁽⁵⁾を用い,その際の有効ランクの決定には久保らが提 案した許容条件数法⁽⁶⁾を用いた.また,より信頼性の高い 密着強度の評価値を得るために,数値解のデータ処理に対し てワイブル分布に基づく統計的な評価手法を適用した.

今回の論文では,アルミニウム(Al)合金基材に高速フレーム溶射によりチタン(Ti)薄膜を形成した試験片を用い,薄膜と基材の密着強度評価試験を実施した結果について報告する.

2. 伝達関数法による界面応力の同定⁽⁷⁾⁽⁸⁾

線形弾性体において,入力荷重を *f*(*t*),その結果得られる 出力変位を *u*(*t*) とする線形な入出力システムを考えると,入 力 *f*(*t*) と出力 *u*(*t*) との関係はシステムのインパルス応答関 数 *G*₁(*t*) を用いて,次のような Duhamel の畳み込み積分で 表すことができる.

$$u(t) = \int_0^t G_1(t-\tau)f(\tau)d\tau \tag{1}$$

式 (1) を Laplace 変換すると以下の式を得る.

$$\bar{u}(s) = \bar{G}_1(s)\bar{f}(s) \tag{2}$$

ここで, *G*₁(*s*) はこのシステムの入出力関係を表す伝達関数 である.すなわち,系の伝達関数が予め求められていれば, 出力である変位から系への入力である荷重履歴を逆解析的に 求めることができる.

次に,薄膜の接合界面における応力を算出するために,界 面応力と入力荷重との間に成立する関係式を考える.先の式 (1),(2)と同様に,入力荷重と界面応力の間にも同様の線形 な入出力システムが成立すると考えることができる.すなわ ち,界面応力と入力荷重の関係についても,次式にような畳 み込み積分で表す.

$$\sigma(t) = \int_0^t G_2(t-\tau)f(\tau)d\tau \tag{3}$$

上式を Laplace 変換すると次式を得る.

$$\bar{\sigma}(s) = \bar{G}_2(s)\bar{f}(s) \tag{4}$$

本論文では,2つの伝達関数 $\bar{G}_1(s), \bar{G}_2(s)$ を Laplace 変換法

に基づく 3 次元境界要素法 ⁽³⁾⁽⁴⁾ により求めた.すなわち, 実験により測定された試験片の変位応答に Laplace 変換を施 した後,式 (2) によって試験片表面に作用する荷重の時刻歴 を求め,さらに式 (4) により界面応力の Laplace 変換 $\bar{\sigma}(s)$ を 算出した.

3. 数值 Laplace 逆変換

本論文では, 伝達関数法により求められた応力の Laplace 変換 $\bar{\sigma}(s)$ に対して数値 Laplace 逆変換を行って界面応力の 実時間変動を求めた.数値 Laplace 逆変換には,以下に示す ように高速 Fourier 変換を利用した Krings & Waller の方法 $^{(9)(10)}$ を適用した.ここではその概要について述べる.

実時間の関数 f(t) の数値 Laplace 変換及び逆変換は以下のように定義される.

$$\bar{f}(s) = \int_0^\infty f(t) \exp(-st) dt \tag{5}$$

$$f(t) = \frac{1}{2\pi i} \int_{\gamma - i\infty}^{\gamma + i\infty} \bar{f}(s) \exp(st) ds \tag{6}$$

ここで, γ は収束座標である. Laplace 変換パラメータ *s* を 以下のように置き換える.

$$s = \gamma + i\omega \quad (\gamma = \text{const.})$$
 (7)

式(7)を式(5),(6)に代入すると次式を得る.

$$\bar{f}(\gamma + i\omega) = \int_0^\infty \left[f(t) \exp(-\gamma t) \right] \exp(-i\omega t) dt \tag{8}$$

$$f(t) = \exp(\gamma t) \left[\frac{1}{2\pi} \int_{-\infty}^{\infty} \bar{f}(\gamma + i\omega) \exp(i\omega t) d\omega \right]$$
(9)

以上のように数値 Laplace 変換及び逆変換は Fourier 変換を 用い,記述することが可能であることが分かる.*ω*,*t*を離散 的に記述すると以下の式となる.

$$\omega = n\Delta\omega, \quad t = k\Delta t \tag{10}$$

離散 Fourier 変換を適用するにあたり,式 (10)を用いて式
 (8),(9)を以下のように離散化する.

$$k\bar{f}(\gamma + in\Delta\omega) = \sum_{k=0}^{\infty} \left[f(k\Delta t) \exp(-\gamma k\Delta t) \right] \\ \times \exp(-in\Delta\omega\Delta t)\Delta t \tag{11}$$

$$f(k\Delta t) = \frac{\exp(\gamma k\Delta t)}{2\pi} \sum_{n=-\infty}^{\infty} \left[\bar{f}(\gamma + in\Delta\omega)\right] \\ \times \exp(ink\Delta\omega\Delta t)\Delta\omega$$
(12)

解析時間を $0 \le t \le T$ とすれば,標本化定理より $\Delta \omega$ 及び Δt は次のように求めることができる.

$$\Delta t = \frac{T}{N_p}, \quad \Delta \omega = \frac{2\pi}{T} \tag{13}$$

上式の *N_p* は解析時間 *T* のサンプリング数である.式 (13) を 式 (11),(12) に代入することにより,離散 Fourier 変換を用い た Laplace 変換対の定義式が次式で与えられる.



Fig. 2 A picture of experimental setup.

$$\bar{f}(\gamma + in\Delta\omega) = \frac{T}{N_p} \sum_{k=0}^{N_p - 1} \left[f(k\Delta t) \exp(-\gamma k\Delta t) \right] \times \exp\left(-\frac{2\pi ink}{N_p}\right)$$
(14)

$$f(k\Delta t) = \frac{\exp(\gamma k\Delta t)}{T} \sum_{n=0}^{N_p-1} \left[\bar{f}(\gamma + in\Delta\omega) \right] \\ \times \exp\left(\frac{2\pi ink}{N_p}\right)$$
(15)

以上のようにして Laplace 変換対は Fourier 変換型に書き換 えられ,高速 Fourier 変換により高速な演算が可能となる. なお,数値 Laplace 逆変換における定数 γ について,本論文 では Wilcox⁽¹¹⁾ に従い $\gamma = 2\pi/T$ として計算を行った.

なお,実際の演算では,Laplace 像空間解 \overline{f} は複素数,実時間解fは実数となる.その場合には,Laplace 像空間解 $\overline{f}_{j}(j = 1 \sim N_{p} - 1)$ は以下の対称性を満たす.

$$\bar{f}_j = \bar{f}_k^* \ (k = N_p - j)$$
 (16)

ただし, \bar{f}^* は関数 \bar{f} の複素共役を表す.

4. 逆解析における入力荷重の適切化法

本研究では,試験片裏面(薄膜表面)の変位応答から逆解 析により基材上面に作用する入力荷重を同定する.これはシ ステムの出力信号から入力信号を求める逆問題である.ここ では逆問題特有の非適切性を回避する適切化手法について 述べる.まず入力荷重 f(t),変位応答 u(t)の数値 Laplace 変 換・逆変換を Laplace 変換作用素マトリクスを用いて表示す ると次式となる.

$$\boldsymbol{L}\boldsymbol{f} = \bar{\boldsymbol{f}}, \boldsymbol{f} = \boldsymbol{L}^{-1}\bar{\boldsymbol{f}}$$
(17)

$$\boldsymbol{L}\boldsymbol{u} = \bar{\boldsymbol{u}}, \boldsymbol{u} = \boldsymbol{L}^{-1} \bar{\boldsymbol{u}}$$
(18)

ここで L は Laplace 変換作用素マトリクスであり, $N_p \times N_p$ の正方行列となる.また, Laplace 変換解 \overline{f} は, 先に述べた対称性により $N_p/2$ 個に減じられた複素型の Laplace 変換解の実部と虚部を分離し, 要素数 N_p の実数列ベクトルとして構成しなおしたものとする.式 (2) に式 (17),(18) を適用すると以下の式を得る.

$$\boldsymbol{L}^{-1}\boldsymbol{G}_{1}\boldsymbol{L}\boldsymbol{f} = \boldsymbol{u} \tag{19}$$



Fig. 3 Experimental equipment.

上式において $A = L^{-1}G_1L$ とおき,特異値分解を適用する.

$$\boldsymbol{A} = \boldsymbol{L}^{-1} \boldsymbol{G}_1 \boldsymbol{L} = \boldsymbol{U} \boldsymbol{\Lambda} \boldsymbol{V}^T \tag{20}$$

ここで,U,Vは直交行列であり, Λ は行列の特異値からなる対角行列である.特異値分解を適用することにより,行列Aの逆行列は $A^{-1} = V\Lambda^{-1}U^T$ となるから,結果的に式(19)は次式のように変形できる.

$$\boldsymbol{f} = \boldsymbol{V}\boldsymbol{\Lambda}^{-1}\boldsymbol{U}^{T}\boldsymbol{u}$$
(21)

続いて,上式に対して階数低下法を適用することを考える. 階数低下法とは,最大特異値に比べ非常に小さい特異値を外 乱とみなして無視することで解の適切化を図る手法である. 具体的には十分に小さい特異値を0と置き,マトリクスの 階数を k 次まで落とし,特異値マトリクス A の代わりに A_k を用いるものである.よって,適切化された解 f* は次式と なる.

$$\boldsymbol{f}^* = \boldsymbol{V} \boldsymbol{\Lambda}_k^{-1} \boldsymbol{U}^{\mathrm{T}} \boldsymbol{u}$$
(22)

なお、本研究では有効ランクkを選定するにあたり、久保 らにより提案された許容条件数法 $^{(6)}$ を適用した.許容条件 数法を適用するにあたり、変位応答uに含まれる誤差ノル ム $||\Delta u||$ をあらかじめ推定しておく必要がある.本論文で は、測定された変位応答に対して加重移動平均法によりフィ ルタリングを3回行ったものを仮想的に誤差を含まない変位 応答として扱い、同様に加重移動平均法によるフィルタリン グを2回施したデータを誤差を含む変位応答として両者の 差の二乗和より誤差ノルム $||\Delta u||$ を算出した.許容条件数 $Cond[A]_{op}$ は以下の式により決定される.

$$Cond[\mathbf{A}]_{op} = R_x \frac{||\mathbf{u}||}{||\Delta \mathbf{u}||}$$
(23)

本研究では,許容値 R_x を1.0 とし,上式を満たす最適条件数 $Cond[A]_{op}$ を選定した.

5. レーザー超音波を用いた薄膜の密着強度評価試験

本論文では,薄膜と基材からなる複合平板にレーザ超音 波を照射して,薄膜と基材間の密着強度の評価を行った.実 験装置およびその概略図を Fig.2 および Fig.3 に示す.YAG レーザー (New Wave Research · Tempest300)を試験片の 基材側表面に照射し,平板の面外方向に超音波を伝播させ た.なお,レーザーの半値持続時間幅は 5ns,レーザー照射 直径は約 2mm である.また,試験片裏面の変位をレーザー



Fig. 4 Specimen of Ti film and Al substrate.



Fig. 5 Displacement history on the lower surface of the specimen at laser energy 52mJ.

干渉計 (THALES LASER SH140), およびオシロスコープ (Tektronis TDS3054) により測定した.

試験片を, Fig.4 に示す.厚さ 1mm の Al 合金基材に対し て高速フレーム溶射にてTi 膜を約 100µm に成膜した後, Ti 膜が厚さ 30µm になるよう研磨を行った.なお,本試験では 3 枚の試験片(試験片 No.1~3)を用い,レーザーエネルギー を 44~80mJの範囲で変化させ試験を実施した.

ー例として試験片 No.1 においてレーザーエネルギー 52mJ を照射した際に得られた試験片裏面における試験片の面外変 位の時刻歴を,Fig.5 に示す.52mJのレーザーエネルギーを 照射した際,試験片の基材/薄膜界面において,直径約 1mm の円形の剥離が発生することを確認した.なお,剥離の有無 の確認には,日本クラウトクレーマ社製,デスクトップ型超 音波探傷映像化装置 D-View を用いた.

6. 薄膜の界面強度評価に関する境界要素解析

6.1. 解析モデルと解析条件

先に述べたように,薄膜の界面強度を評価するためには, 入力荷重と試験片裏面の変位を関係づける伝達関数 $\bar{G}_1(s)$, 入力荷重と界面応力を関係づける伝達関数 $\bar{G}_2(s)$ の 2 つが 必要である.前述のように,本論文ではこれら 2 つの伝達関 数を 3 次元非定常問題に対する境界要素法により算出する. なお,以降の計算では,荷重ではなく圧力(板面に対して法 線方向の応力)に対する伝達関数として $\bar{G}_1(s), \bar{G}_2(s)$ を定義 した.

解析モデルは Fig.6 に示すような対称性を考慮した 1/4 円 筒形モデルである.なお,本来は試験片寸法と同じ大きさの 解析モデルを用いる必要があるが,実際には試験片の端部 (板の側面)からの反射が剥離発生部分に到達する前に界面剥



Fig. 6 A model of boundary element analyses.

Table 1 Material properties and dimensions of BEM model.

Material	Al	Ti
Young's Modulus[GPa]	70.3	110.57
$Density[g/cm^3]$	2.68	4.51
Poisson's Ratio	0.33	0.32
Thickness[mm]	1.00	0.03
Radius[mm]	3.00	3.00



Fig. 7 Input pressure obtained by inverse analysis at laser energy 52mJ.

離が発生するため,試験片端部における反射波の影響を考慮 して,反射波が到達する前に解析が終了するよう,十分な大 きさの解析モデルを用いれば数値解析上の問題は生じない.

そこで,板側面からの反射波が到達する時間を考慮して, Fig.6 に示されるように,円筒の直径を 6mm としたモデル を用い,反射波の影響が生じる前までの時間範囲を評価する こととした.なお,本解析モデルを用いるにあたり,板の面 内方向の相対寸法をいくつか変化させた予備解析を行い,試 験片側面における反射波の影響が生じず,Fig.6 のモデルで 十分に妥当な結果が得られることを確認している.基材,薄 膜の厚さ,Young率,密度等に関する解析条件は Table 1 に 示すとおりである.

解析モデルの下面,側面は自由表面の境界条件とし,また 上面中心の直径2mmの部分において,時間に対して単位イ ンパルス状に変化する一様分布圧力が作用するものとして



Fig. 8 Interface stress response obtained by inverse analysis at laser energy 52mJ.



Fig. 9 Critical stress of when delamination occured.

計算を実行し,逆解析に用いる伝達関数の計算を行った.全 解析時間を 0.7μ s,時間増分を $\Delta t = 1.367$ ns,要素数,節点 数は薄膜が 364 要素, 2912 節点,基板が 380 要素, 3040 節 点とし,物体の表面を 8 節点 2 次非適合要素を用いて解析し た.なお,本解析では対称性を考慮した離散化⁽¹²⁾を行って おり, Fig.6 の x 軸および y 軸と直交する対称面については 要素分割を行っていない.

6.2. 数值解析結果

Fig.5 に示される試験片裏面の面外変位応答から,試験片 表面の直径2mmの円径領域に作用する圧力を同定した結果 をFig.7 に示す.グラフには,適切化を施さずに求めた結果 を破線で,適切化を施した結果を実線にて示している.数値 Laplace 逆変換に特有の高周波振動が残存しているものの, 適切化法の導入により,変位応答に含まれるノイズの影響は 十分に取り除かれているといえる.

逆解析により算出された入力荷重履歴から界面における 応力応答を求めた結果を Fig.8 に示す.なお,今回の解析で は,数値 Laplace 逆変換に伴って時間後半に拡大されるリン ギングノイズの影響をできる限り小さくするため,解析時間 を長めに設定し,時間前半部に及ぼすノイズの影響が相対的 に小さくなるよう配慮した.また,数値 Laplace 逆変換にお ける高周波ノイズを取り除くために,Laplace 像空間上の数 値解に対し,高周波成分の零うめによるフィルタ処理を行っ た⁽¹³⁾.本論文におけるフィルタ処理は,365 MHz 以上の帯



Fig. 10 Adhesion strength by Weibull distribution by laser spallation method.



Fig. 11 Adhesion strength of Weibull distribution by peel test.

域の周波数成分をカットしたことに相当する.

Fig.8 に示されるように,応力の履歴は複雑に振動してお り,このデータのみからはどの時刻で剥離が発生したのかを 把握することは難しい.本来は高速度撮影などを併用して, 剥離が生じた時刻を特定することが望ましいが,今回のTi 薄膜は不透明であり,剥離がどの時刻で発生したかをリアル タイムの測定により判断することは困難であった.

そこで,今回測定したデータ群より,剥離が生じなかった 場合の界面応力の時刻歴より,剥離が発生しない上限の応力 値を求めた.この上限の応力は試験片ごとに異なり,試験片 No.1では59.4MPa,試験片 No.2では62.2MPa,試験片 No.3 では53.1MPa であった.これら剥離が発生しない応力の上 限値を基準とし,剥離が発生した場合の応力履歴のピーク値 のなかでこれらの上限応力を上回る値を剥離が発生した臨界 応力,すなわち界面強度と判定することとした.各試験片に おける剥離の有無と界面応力の関係を Fig.9 に示す.

Fig.9 において各試験片で剥離を生じる応力値に差異が見 られたため,これらを統計的に評価するためにワイブル分布 を用いて密着強度を算出した結果をFig.10 に示す.ワイブル 分布では累積破壊確率が 63.2%となる際の応力値が平均的な 破壊強度となるため,Ti/Al 薄膜の密着強度は 68.3MPa と なる.

次にレーザースポレーション法との比較のため実施した 引張法による密着強度の測定結果について示す.この方法で は,試験片にスタッドピンを接着した後,ピンに引張荷重を 与えて膜を引き剥がすことによって膜の密着強度を求める. 測定装置にはQuad 社製, ロミュラス SPOP を使用した.

Fig.11 に引張法により得られた密着強度のデータをワイ ブルプロットとして整理した結果を示す.累積破壊率 63.2% の密着強度は 32.8MPaとなり,先程レーザースポレーション 法により見積もられた密着強度の 68.3MPaより低く,半分 程度の値であることがわかる.スタッドピンを用いる場合, 底面が円形のピンと薄膜が接着されているが,引き剥がしの 際にピンの淵部分で応力集中が生じてしまう.密着強度はあ くまで接着部分の平均応力として見積もられることから,引 張法で測定される密着強度は概して低めに見積もられる傾向 にある.さらには,スタッドピンが試験片に対して少しでも 傾いて接着されていると,接着部分にモーメントが作用し, 本来よりも低い荷重で剥離が生じてしまうといった問題があ る.以上の点を考慮すると,レーザースポレーション法で得 られた密着強度が,引張法で得られた値の2倍程度という今 回の結果は,十分に妥当な結果であると判断できる.

7. 結 論

本論文では,Al合金基材とTi薄膜の界面密着強度を評価 することを目的とし,レーザー超音波を用いた膜剥離試験を 実施した.剥離が生じた際の薄膜の裏面の変位応答から接合 界面の応力応答を逆解析により同定する手法に対し適切化法 を適用し,数値解の安定化を図るとともに,実際の実験結果 をもとに密着強度の評価を行った.以下に結果を総括する.

- 試験片裏面の変位履歴データより逆解析によって基材 上面に作用する入力荷重を算出した.階数低下法を用 いることで数値解を安定化させることができ,高い精 度の入力荷重ならびに界面応力の同定が可能となるこ とを示した.
- 2. レーザースポレーション法で得られた Al 合金基材と Ti 薄膜の密着強度は 68.3MPa となり, 引張法で得ら れた界面密着強度の値の約2倍であった.これは測定 方法の差異を考慮しても, 概ね妥当な結果であると判 断された.
- 本論文で得られた密着強度データは,既報の結果に比 べてより信頼性の高いデータであると考えられるが, 剥離発生時点の時刻の同定が難しいため,判定された 応力値が果たして正しい密着強度を示しているか否 か,疑問が残るところである.今後は試験片に別途セ ンサーを貼り付けるなどの方法により,界面剥離が発 生した時刻をモニタリングし,剥離発生時における界 面上の応力をより正確に見積もる必要があろう.

参考文献

- (1) R. Ikeda, T. Uchiyama, H. Cho, T. Ogawa and M. Takemoto, An advanced method for measuring the residual stress of deposited film utilizing laser spallation technique, *Journal of Science and Technology of Advanced Material*, Vol.7, No.1, (2006), pp.90–96.
- (2)池田隆二,内山友成,小川武志,竹本幹男,レーザース ポレーション法を利用したダイヤモンド膜の圧縮残留応 力評価,日本機械学会2005年度年次大会講演論文集(1), No.05-1, (2005), pp.681–682.
- (3) 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.
- (4) 荒井政大,林久志,三宅達也,長秀雄,内山友成,レーザー 超音波を用いた薄膜の密着強度評価に関する境界要素解 析,計算数理工学論文集,Vol.9, (2009), pp.25-30
- (5) 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.
- (6) 久保 司郎,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.581, (1995), pp.169–176.
- (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) W. Krings, H. Waller, Contribution to the numerical treatment of partial differential equations with the Laplace transformation-an application of the algorithm of the Fast Fourier transformation, *International Journal for Numerical Methods in Engineering*, Vol.14, (1979), pp.1183–1196.
- (10) Masahiro Arai, Tadaharu Adachi and Hiroyuki Matsumoto, Boundary Element Analysis for Unsteady Elastodynamic Problems Based on the Laplace Transform, *JSME International Journal*, Ser.A, Vol.42, No.4, (1999), pp.507–514.
- (11) D. J. Wilcox, Numerical Laplace Transformation and Inversion, International Journal of Electrical Engineering Education, Vol.15, (1978), pp.247–265.
- (12) 結城良治,木須博行,境界要素法による弾性解析,(1987),培風館,pp.165-170.
- (13) 荒井政大, 足立忠晴, 須藤秀和, 松本浩之, 衝撃を受ける はりの境界条件の同定 (Laplace 変換法を併用した境界要素 法による解析法), 日本機械学会論文集 (A), Vol.62, No.593, (1996), pp.226-233.