# 熱弾性問題における二重相反境界要素法に関する検討

# A STUDY ON THERMOELASTIC ANALYSIS USING DUAL RECIPROCITY BOUNDARY INTEGRAL FORMULATION

岡山 瞬<sup>1)</sup>, 松本 敏郎<sup>2)</sup>, 田中 正隆<sup>3)</sup>

Shun OKAYAMA, Toshiro MATSUMOTO and Masataka TANAKA

1) 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: shun@artist.shinshu-u.ac.jp)
2) 信州大学工学部機械システム工学科	(〒380-8553	長野市若里 4-17-1,	E-mail: toshiro@gipwc.shinshu-u.ac.jp)
3) 信州大学工学部機械システム工学科	(〒380-8553	長野市若里 4-17-1,	E-mail: dtanaka@gipwc.shinshu-u.ac.jp)

The boundary integral representation for thermoplastic problems involves a domain integral term originated from the thermal strain. The dual-reciprocity method (DRM) is well-known as one of the techniques to convert such a domain integral term to a boundary integral. In DRM, an approximate function (radial basis function) is important to obtain accurate numrical solutions. In this paper, thermal strain distribution is approximated by using compactly supported radial basis function. The effectiveness of the present method is demonstrated through a numerical example.

Key Words: Boundary Element Method, Computational Mechanics, Numerical Analysis, Dual Reciprocity Method, Thermoplasticity, Compactly Supported Radial Basis Function

# 1. 緒 宮

境界要素法解析における利点の一つとして,線形問題にお いて境界積分のみで解析を行えることが挙げられる.しかし ながら,初期ひずみや物体力が存在する弾性体の解析などに おいては,線形問題であってもこれらに対する領域積分を計 算する必要がある.そこで領域積分を境界積分へ変換する方 法として, 静弾性問題では,Galerkin テンソルを用いて領域 積分を解析的に境界積分に変換する方法<sup>(1)</sup>が提案されてい る.また,内部発熱を含む熱負荷などの任意の物体力につい ては,二重相反法<sup>(2)</sup> や多重相反法<sup>(3)</sup>により領域積分を境 界積分に変換する方法が提案されている.

二重相反法は、支配微分方程式の非同次項を適当な関数 によって表し、その特解を使用して領域積分を境界積分へ変 換する手法である。多重相反法と異なり、近似関数の境界に おける高次導関数を必要とせず、相反定理の適用の回数も限 定されることから、比較的少ない計算コストで解析を行うこ とができる。ここで用いられる近似関数は、多項式を用いた 場合、特解を一意に決定することができないため、距離関数 (Radial Basis Function)の重ね合わせによるものが用いら れる。DRM の解析精度には、節点数やその配置などが影響 するが、この Radial Basis Functionの選択もその一つの要因 となっている。また、通常使用される Radial Basis Function は領域全体に対して適用されるため、節点数の増加に伴って計 算時間も増加する. Chen 6<sup>(4)</sup> はポテンシャル問題において任 意の点の周辺のみに作用する局所的な距離関数(Compactly Supported Radial Basis Function)を用いて解析を行ってい る.特に、Wendland<sup>(5)</sup> が示した関数を用い、計算時間と精 度の比較から有効性を示している.

本報では、初期ひずみを含む弾性問題の例として二次元 熱弾性問題を取り扱い、二重相反法による解析を行う.そこ で、Compactly Supported Radial Basis Function に対して、 DRM で使用する特解を示し、数値計算よって本手法の有効 性を検討する.

# 2.理論

2.1. 積分方程式

均質等方性材料における二次元熱弾性問題で使用する支 配微分方程式を次式で与える.

$$C_{ijkl}u_{k,li}(x) - D\theta_{,j}(x) = 0 \tag{1}$$

x は領域Ω内の点で,添字はデカルト座標系での成分(x1 あるいはx2)を表し,コンマの後の添字はその方向での偏 微分を表す.また,繰り返し用いる添字は和を取るものとす る. u<sub>i</sub>(x) は変位, θ(x) は温度であり,

$$C_{ijkl} = G\left(\frac{2\nu}{1-2\nu}\delta_{ij}\delta_{kl} + \delta_{ik}\delta_{jl} + \delta_{il}\delta_{jk}\right)$$
(2)

$$D = 2G \frac{1+\nu}{1-2\nu} \kappa. \tag{3}$$

ただし、G は横弾性係数、 $\nu$ は Poisson 比、 $\kappa$  は線形熱膨張 係数、 $\delta_{ij}$ は Kronecker のデルタである.

このとき, 点 y の変位 u<sub>j</sub>(y) を関係づける正則化された積 分方程式は次式で与えられる.

$$\int_{\Gamma} u_{jm}^*(x,y)t_j(x)d\Gamma_x - \int_{\Gamma} t_{jm}^*(x,y)(u_j(x) - u_j(y))d\Gamma_x + D\int_{\Omega} u_{i,mi}^*(x,y)\theta(x)d\Omega_x = 0, \quad y \in \Gamma \cup \Omega$$
(4)

ここで,  $t_j(x)$  は表面力,  $u_{jm}^*(x, y)$  は二次元静弾性問題にお ける基本解であり, Dirac のデルタ関数を $\Delta(x - y)$  としたと きに,

$$C_{ijkl}u_{km,li}^*(x,y) = -\delta_{jm}\Delta(x-y)$$
(5)

を満足する平面ひずみ状態のときの $u_{jm}^*(x,y)$ の具体形は次式となる.

$$u_{jm}^{*}(x,y) = \frac{1}{8\pi G(1-\nu)} \left[ (3-4\nu)\delta_{jm} \ln\left(\frac{1}{r}\right) + r_{,j}r_{,m} \right]$$
(6)

また, t<sub>jm</sub>(x, y) は u<sub>jm</sub>(x, y) に関係づけられる表面力として 次式で表される.

$$t_{jm}^{*}(x,y) = C_{ijkl}u_{km,l}^{*}(x,y)n_{i}(x)$$

$$= \frac{-1}{4\pi(1-\nu)r} \left\{ \left[ (1-2\nu)\delta_{jm} + 2r_{,j}r_{,m} \right]r_{,k}n_{k} + (1-2\nu)(r_{,j}n_{m}-r_{,m}n_{j}) \right]$$
(7)

ただし, r は点 x と点 y の間の距離 |x - y|,  $n_i \equiv n_i(x)$  は境 界上の単位法線ベクトルである.

#### 2.2. 二重相反法

式(4)の領域積分項について二重相反法を適用する.まず, 次のような部分積分を行う.

$$\int_{\Omega} u_{im,i}^*(x,y)\theta(x)d\Omega_x$$
  
= 
$$\int_{\Gamma} u_{im}^*(x,y)n_i(x)\theta(x)d\Gamma_x - \int_{\Omega} u_{im}^*(x,y)\theta_{i}(x)d\Omega_x \quad (8)$$

ここで, 温度勾配 θ,i(x) を次式で近似する.

$$\theta_{,i}(x) = \sum_{l=1}^{N+L} \alpha_i^l f(x, z^l) \tag{9}$$

ただし、 $\alpha_i^{l}$ は定数、 $f(x, z^l)$ はある Radial Basis Function で あり、点 x と境界上で N 個および領域内部で L 個選択され た点 $z^{l}$ との間の距離 $r = |x - z^{l}|$ で表される関数を与える. このとき、次の微分方程式の特解 $\bar{u}_{kn}^{*}(x, z^{l})$ を考える.

$$C_{jikl}\bar{u}_{kn,lj}^*(x,z^l) = \delta_{in}f(x,z^l)$$
(10)

これを式(8)に代入し,部分積分を2回繰り返してと式(5) を用いると,次式のように領域積分はすべて境界積分に変換 することができる.

$$\int_{\Omega} u_{im}^{*}(x,y)\theta_{,i}(x)d\Omega_{x} = \sum_{l=1}^{N+L} \alpha_{n}^{l} \left[ \int_{\Gamma} u_{im}^{*}(x,y)\bar{t}_{in}^{*}(x,z^{l})d\Gamma_{x} - \int_{\Gamma} t_{km}^{*}(x,y)(\bar{u}_{kn}^{*}(x,z^{l}) - \bar{u}_{kn}^{*}(y,z^{l}))d\Gamma_{x} \right]$$
(11)

ただし,  $\bar{t}_{in}^*(x, z^l) = C_{jikl}\bar{u}_{kn,l}^*(x, y)n_j(x)$  である.

# 2.3. Radial Basis Function

二重相反法では, Radial Basis Function  $f(x, z^{l})$ の選択が 近似精度に影響をおよぼす. 例えば, 次に示すような関数が これまでに提案されている.

$$f(x, z^l) = 1 + r \tag{12}$$

$$f(x, z^l) = r^2 \ln r \tag{13}$$

$$f(x, z^{l}) = \sqrt{c^{2} + r^{2}}, \quad c > 0$$
 (14)

$$f(x, z^{l}) = \exp\left(-c^{2}r^{2}\right), \quad c > 0$$
 (15)

これまでの手法においては、近似関数に含まれるパラメータ の解析結果への影響や、用いる選点数の増加に伴う計算コス トの増加などの問題がある。また、近似関数が節点間の距離 で定義されることから、無次元化を行う必要がある。

式 (9) における点 x の温度勾配  $\theta_{ii}(x)$  の決定には、点 x から距離 a の範囲の  $\alpha_i^l$  が影響するとして、次の条件を満足する  $f(x, z^l)$  を選択する.

$$f(x, z^{l}) = \begin{cases} F(r), & 0 \le r \le a \\ 0, & r > a \end{cases}$$
(16)

例えば,式(16)を満足する F(r) として,次式が考えられる.

$$F(r) = \left(1 - \frac{r}{a}\right)^m, \quad m \in \mathbb{N}$$
(17)

このとき F(r) は、m = 1の場合を除きr = aにおいてその 一階微分値が 0 であり、f(r) は連続である. さらに、Chen ら<sup>(4)</sup> は Table 1 に示すような Wendland<sup>(5)</sup> が示した特殊な 関数を用いて解析を行っている.

特解  $\bar{u}_{kn}^*(x, z^l)$  および  $\bar{t}_{kn}^*(x, z^l)$  を導出する.式 (17) も Table1 に示した関数も  $(r/a)^m$  の線形結合で表すことができ る.そこで、 $F(r) = (r/a)^m$  として,式 (10) からそれぞれの 特解  $\bar{u}_{kn}^*(x, z^l)$  を求めて、その線形結合で式 (17) や Table 1 に示した F(r) の場合の特解  $\bar{u}_{kn}^*(x, z^l)$  を与える.

 $\begin{array}{cccc} d = 1 & F(r) = (1 - \bar{r}) & C^{0} \\ F(r) = (1 - \bar{r})^{3}(3\bar{r} + 1) & C^{2} \\ F(r) = (1 - \bar{r})^{5}(8\bar{r}^{2} + 5\bar{r} + 1) & C^{4} \\ d = 3 & F(r) = (1 - \bar{r})^{2} & C^{0} \\ F(r) = (1 - \bar{r})^{4}(4\bar{r} + 1) & C^{2} \\ F(r) = (1 - \bar{r})^{6}(35\bar{r}^{2} + 18\bar{r} + 3) & C^{4} \\ F(r) = (1 - \bar{r})^{8}(32\bar{r}^{3} + 25\bar{r}^{2} + 8\bar{r} + 1) & C^{6} \\ \end{array}$ 

 Table 1
 Wendland's Positive Definite and Compactly

 Supported Radial Basis Functions

 $\bar{u}_{kn}^{*}(x, z^{l})$ は,式(10)の解として基本解の導出と同様の手順で次式から得られる.

$$\bar{u}_{kn}^{*}(x,z^{l}) = \frac{1}{G} \left[ \delta_{kn} \phi_{,ii}(x,z^{l}) - \frac{1}{2(1-\nu)} \phi_{,kn}(x,z^{l}) \right]$$
(18)

$$\nabla^4 \phi(x, z^l) = f(x, z^l) \tag{19}$$

ただし、式 (16) に示すようにr = aで使用する関数が異なるため、特解  $\bar{u}_{kn}^{*}(x,z^{l})$ がr = aで連続な関数となるように、 r > aの場合ついては特別な計算を行う.まず、 $\phi(x,z^{l})$ は式 (19) から次式で与えることができる.

$$\phi(x,z^{t}) = \begin{cases} \int_{0}^{r} \frac{1}{t} \int_{0}^{t} s \int_{0}^{s} \frac{1}{q} \int_{0}^{q} pF(p) \, dp \, dq \, ds \, dt, & r \leq a \\ \int_{0}^{a} \frac{1}{t} \int_{0}^{t} s \int_{0}^{s} \frac{1}{q} \int_{0}^{q} pF(p) \, dp \, dq \, ds \, dt \\ + \int_{a}^{r} \frac{1}{t} \int_{0}^{s} s \int_{0}^{s} \frac{1}{q} \int_{0}^{q} pF(p) \, dp \, dq \, ds \, dt \\ + \int_{a}^{r} \frac{1}{t} \int_{a}^{t} s \int_{0}^{a} \frac{1}{q} \int_{0}^{q} pF(p) \, dp \, dq \, ds \, dt \\ + \int_{a}^{r} \frac{1}{t} \int_{a}^{t} s \int_{a}^{s} \frac{1}{q} \int_{0}^{a} pF(p) \, dp \, dq \, ds \, dt \\ + \int_{a}^{r} \frac{1}{t} \int_{a}^{t} s \int_{a}^{s} \frac{1}{q} \int_{0}^{a} pF(p) \, dp \, dq \, ds \, dt \\ + \int_{a}^{r} \frac{1}{t} \int_{a}^{t} s \int_{a}^{s} \frac{1}{q} \int_{0}^{a} pF(p) \, dp \, dq \, ds \, dt, \quad r > a \end{cases}$$
(20)

そこで,  $F(r) = (r/a)^m$  として  $\phi(x, z^l)$  を計算して, 式 (18) から求めた特解  $\bar{u}_{kn}^*(x, z^l)$  および  $\bar{t}_{in}(x, z^l)$  を示す.

$$\bar{u}_{kn}^{*}(x, z^{l}) = \begin{cases} \frac{\left[(2m+7)-(2m+8)\nu\right]\delta_{kn}-(m+2)r_{,k}r_{,n}}{2(m+2)^{2}(m+4)(1-\nu)G}r^{2}\left(\frac{r}{a}\right)^{m}, \\ r \leq a \\ \frac{a^{2}}{8(m+2)^{2}(m+4)(1-\nu)Gr^{2}} \times \\ \left\{\left[(m+4)(m+8-8\nu)r^{2}-(m+2)^{2}a^{2}\right. \\ \left.+2(m+2)(m+4)(3-4\nu)r^{2}\ln\frac{r}{a}\right]\delta_{kn} \\ -2(m+2)\left[(m+4)r^{2}-(m+2)a^{2}\right]r_{,k}r_{,n}\right\}, r > a \end{cases}$$
(21)

 $\bar{t}^{*}_{in}(x,z^{l})$ 

$$= \begin{cases} \frac{1}{(m+2)(m+4)(1-\nu)}r\left(\frac{r}{a}\right)^{m} \times \\ \left\langle \{[(m+3)-(m+4)\nu]\delta_{in}-mr_{,i}r_{,n}\}r_{,k}n_{k}\right. \\ \left.+[(m+3)-(m+4)\nu]r_{,i}n_{n}\right. \\ \left.-[1-(m+4)\nu]r_{,n}n_{i}\right\rangle, \qquad r \leq a \end{cases} \\ \frac{a^{2}}{2(m+2)(m+4)(1-\nu)r^{3}} \times \\ \left\langle \{[(m+4)(1-2\nu)r^{2}+(m+2)a^{2}]\delta_{in}\right. \\ \left.+2[(m+4)r^{2}-2(m+2)a^{2}]r_{,i}r_{,n}\}r_{,k}n_{k}\right. \\ \left.+[(m+4)(1-2\nu)r^{2}+(m+2)a^{2}]r_{,i}n_{n}\right. \\ \left.-[(m+4)(1-2\nu)r^{2}-(m+2)a^{2}]r_{,n}n_{i}\right\rangle, \quad r > a \end{cases}$$

$$(22)$$

2.4. 温度勾配 θ,i(x) の取扱い

温度勾配  $\theta_{,i}(x)$  は、温度場が境界要素法によって解析されていれば、温度勾配に関する積分恒等式から計算を行うことができる.また、境界上の節点であれば流束 q(x)と境界要素によって内挿した温度  $\theta(x)$  を用いて、

$$\theta_{i}(x) = q(x)n_{i}(x) + \frac{\partial\theta(x)}{\partial s}s_{i}(x)$$
 (23)

として計算することもできる.ただし, $s_i(x)$ は単位接線ベクトル.また,簡便な方法としては,温度 $\theta(x)$ を式(9)と同様に未知定数を $\beta^i$ として,

$$\theta(x) = \sum_{l=1}^{N+L} \beta^l g(x, z^l)$$
(24)

のように近似し、これを直接微分することで温度勾配 $\theta_{,i}(x)$ を導くことができる.ただし、関数 $g(x, z^{l})$ は1階微分が連続となるような関数を用いる必要があり、Table1においては、 $C^{2}$ 連続以上のものを選択する必要がある.とのとき、 $g(x, z^{l})$ と $f(x, z^{l})$ は必ずしも同じ関数を用いる必要はない、本報での数値実験では、温度勾配 $\theta_{,i}(x)$ は全領域に渡って既知であるとして解析を行う.

#### 3. 数值解析例

解析例として、Fig.1に示すような 1/4 円筒の問題を考え る. 内径  $r_a = 2$  cm, 外径  $r_b = 8$  cm の平面ひずみ状態にある 円筒に, 内壁で圧力 5 GPa, 温度 200°C, 外壁で圧力 1 GPa, 温度 100°C が負荷された場合を想定する. 境界条件は, 内壁 および外壁で表面力  $t_1(x)$  および  $t_2(x)$ ,  $x_1$  軸上で  $u_2(x) = 0$ および  $t_1(x) = 0$ ,  $x_2$  軸上で  $u_1(x) = 0$  および  $t_2(x) = 0$ として与える. また, 全節点において温度  $\theta(x)$  と温度勾配  $\theta_{i}(x)$  を与えるものとする. 物性値は, それぞれヤング率は 210 GPa, ポアソン比は 0.3, 線熱膨張係数は熱負荷による効 果を大きくするために 1.0 K<sup>-1</sup> とした. Fig.1 に示すように 領域全体に 81 個の節点を取り, 境界は 2 次アイソパラメト リック要素で 16 要素 32 節点として離散化した. Fig.2に F(r) = (1-r), Fig.3 に  $F(r) = (1-r)^3 (3r+1)$ を用いた場合おける  $x_1$  軸上での表面力  $t_2$  の解析結果を示す. a = 0.12 とした場合は全節点が対象となるためともに精度よ く解析できていることがわかる.また,Fig.3 から,F(r) の 影響する範囲を小さくしても解析できることが分かる.ただ し,a = 0.015 では Table 1 内のすべての F(r) において良い 結果を得ることはできなかった.これは,a = 0.015 では,選 点間の距離が大きい領域においての Radial Basis Function による近似のギャップが生じる場合があるためと考えられる. 以上のことから,F(r)の選択によってaを小さくすること は可能であるが,通常の二重相反法の解析と同様に選点を中 心とした半径 aの範囲に, ギャップが生じない程度の点が必 要となることがわかる.







Fig. 2 Traction  $t_2(x)$  along  $x_1$  axis using radial basis function (1 - r/a)



Fig. 3 Traction  $t_2(x)$  along  $x_1$  axis using radial basis function  $(1 - r/a)^3(3r/a + 1)$ 

# 4. 結 言

二次元熱弾性問題について Compactly Supported Radial Basis Function を用いた二重相反法による定式化を行った. Radial Basis Function を用いる際の特解を示し、数値実験から近似値の決定の範囲を設定して解析できることがわかった.また、温度勾配 $\theta_{,i}(x)$ の計算に対しても用いることにより、さらに計算負荷の軽減が期待できる.

# 参考文献

- (1) 例えば,田中正隆,松本敏郎,中村正行:境界要素法,培 風館, (1994), pp.95-100.
- (2) Partridge, P.W., Brebbia, C.A., Wrobel, L.C.: The Dual Reciprocity Boundary Element Method, Computational Mechanics Publications, (1992).
- (3) Nowak, A.J. and Neves, A.C., eds.: The Multiple Reciprocity Boundary Element Method Computational Mechanics Publications, (1994).
- (4) Chen, C.S., Brebbia, C.A. and Power, H.: Dual reciprocity method using compactly supported radial basis functions, *Communications in Numerical Methods in Engineering*, 15(1999), pp.137-150.
- (5) Wendland, H.: Piecewise polynomial, positive definite and compactly supported radial basis functions of minimal degree, Advances in Computational Mathematics, 4(1995), pp.389-396.