

日立電線(株) ○ 小池 錠
山梨大学・工学部 平島 健一

1. はじめに。

couple stress, body couple, local motion が含まれる微細構造を持つ固体の数学的特徴づけは, Voigt (1887), Cosserat (1909) によつてから古く時代に成しとげられたが, 1960年代までこの種の微細構造理論は完全には発達せず, 実験的証明も行なわぬままに止めた。これら2つの理論における中心的な考え方とは, 媒体の各々の点が剛体的の6つの自由度を持つことである。Cosserat連続体である。1964年 Eringen & Suhubi には連続体で特徴づけたために運動力学的変数の節点変量に関する42個の構成関数を必要とする非線形の微細弹性体(microelastic solids)を紹介した。線形等方性では、45 42個の関数は18個の材料定数となる。(Mindlin (1964)⁽¹⁾ 算分子原理と因⁽²⁾で、全く同様の結果を得た)。非対称の microrotation ベクトルと stress moment ベクトルを考えれば Eringen-Suhubi 理論は Mindlin & Truesdell (1962) の線形 couple stress 理論と特別の場合として含むことになるが、この制限は弾性媒体内の rigid microelements を定義することとに等しい。microrotation は線形な変位に対し運動力学的に独立であり、その結果一般化された Cosserat 連続体の6つの自由度は保持されることは。Mindlin-Truesdell理論と含めた couple stress 理論を一般化し、1966年 Eringen はそれを micropolar elasticity と呼んでいた。

本文は micropolar 弹性体の極(円柱)座標系において、静的かつ物体力、物体偶力と無視して面内(in-plane), 面外(out-of-plane)の2つの問題の定式化と基本解のすべてを、変位法ならびに应力函数法の両者で統一的に説明し、古典弹性論とも含めたこの種の成果を抜粋補充する。さらに、上述の問題における支配式および基本解の対応関係を統合すること試みる。

2. Micropolar 弹性論における面内および面外問題の定式化

(I) 基礎方程式

(記号の説明)

- a) 運動量保存(釣合方程式): $t_{ek,l} = 0$ (2.1)
- b) 角運動量保存(力のモーメントの釣合方程式): $m_{ek,l} + \epsilon_{mnk} t_{mn} = 0$ (2.2)
- c) 座力、偶座力に対する構成式: $t_{ek} = \lambda E_{ek} \delta_{ek} - \epsilon_{mnk} E_{mk} \epsilon_{nk} + \mu \epsilon_{ek}, m_{ek} = \alpha \phi_{jk} \delta_{ek} + \beta t_{ek} + \gamma \phi_{ek}$ (2.3)
- d) 運動学的関係式: $E_{ek} = E_{ek} - E_{emn}(r_m - \phi_m), e_{ek} = \frac{1}{2}(u_{ek,k} + u_{ek}), r_m = \frac{1}{2}E_{emnp} U_{p,m}$ (2.4)
- e) 適合条件式: $E_{ek,j} - E_{ek,c} + \gamma \epsilon_{ek,j} - \gamma_j = 0, E_{ekr}(Y_{ekmn,n} - Y_{ekm,n}) = 0, \gamma_{ekm} = E_{ekm} \phi_{ek,m}$ (2.5)

古典理論における Navier の方程式の説明過程と同様にして (2.1)~(2.5) の基礎式からベクトル表示の変位場の支配方程式を求めると最終的には次式のようになる。

$$(\lambda + 2\mu + K) \nabla \nabla \cdot \mathbf{U} - (\mu + K) \nabla \times \nabla \times \mathbf{U} + K \nabla \times \phi = 0, (\alpha + \beta + \gamma) \nabla \nabla \cdot \phi - \gamma \nabla \times \nabla \times \phi + K \nabla \times \mathbf{U} - 2K \phi = 0 \quad (2.6)$$

$=$ 1, 円柱座標系に対して、変位ベクトル: $\mathbf{U} = U_r \mathbf{e}_r + U_\theta \mathbf{e}_\theta + U_z \mathbf{e}_z$, 微視回転ベクトル: $\phi = \phi_r \mathbf{e}_r + \phi_\theta \mathbf{e}_\theta + \phi_z \mathbf{e}_z$
 $=$ 2, 座力、偶座力-変位、微視回転の関係式をテニヤル表示で示すと次のようである。

$$t^{ik} = (\mu + K) U^{i,j} + \mu U^{j,i} + K \epsilon^{ijk} \phi_k + \lambda g^{ik} U^q_{,q}, m^{ik} = \beta \phi^{i,j} + \gamma \phi^{j,i} + \alpha g^{ik} \phi^q_{,q} \quad (2.7)$$

$=$ 3, ϵ は変形率を表すとし、 g^{ik} は基本計量テニヤル, $\phi_1 = \phi$, $\phi_2 = \phi_r$, $\phi_3 = \phi_z$ と表せば表す。

(II) 変位法による定式化

- [A] 面内問題 仮定: $U_z = \phi_r = \phi_\theta = 0, U_r = U(r, \theta), U_\theta = V(r, \theta), \phi_z = W(r, \theta)$ (2.8)

假定 (2.8) の下で (2.6) を書き下すと次のようになる。

$$\left. \begin{aligned} & (\lambda + 2\mu + K)(U_{,rr} + \frac{1}{r} U_{r,r} - \frac{1}{r^2} U_r + \frac{1}{r^2} U_{\theta,\theta} - \frac{1}{r^2} U_{\theta,\theta}) - (\mu + K)(\frac{1}{r} U_{r,\theta\theta} + \frac{1}{r^2} U_{\theta,\theta} - \frac{1}{r^2} U_{\theta,\theta}) + K \cdot \frac{1}{r} U_{\theta,\theta} = 0 \\ & \gamma(W_{,rr} + \frac{1}{r} W_{r,r} + \frac{1}{r^2} W_{\theta,\theta}) + K(V_{,r,r} + \frac{1}{r} V_{r,\theta\theta} - \frac{1}{r^2} U_{\theta,\theta} - 2W) = 0 \end{aligned} \right\} \quad (2.9)$$

(2.9) の連立微分方程式について、 $U(r, \theta) = \sum_{n=0}^{\infty} U_n(r) e^{inz}$, $V(r, \theta) = \sum_{n=0}^{\infty} V_n(r) e^{inz}$, $W(r, \theta) = \sum_{n=0}^{\infty} W_n(r) e^{inz}$ とする。以下、 n に関する微分方程式を立て、

ϵ_{ijk} : permutation テニヤル
 t_{ek} : 運動量
 m_{ek} : 角運動量
 α_{kl} : 偶座力テンソル
 β_{kl} : 偶運動ベクトル
 γ_{kl} : 偶座力ベクトル
 r_{lm} : 偶運動ベクトルのデルタ
 ϵ_{lm} : micro-rotation ベクトル
 J : micro-inertia の係数
 ϵ_{klm} : microstrain テンソル
 ϵ_{klm} : macrostrain テンソル
 ϵ_{klm} : micropolar ひずみテンソル

整数 n の値と $n \geq 2, n= \pm 1, n=0$ に 3 つに分けて解を求める。(2.7) から応力、偶応力を最終的に求める。

[B] 面外問題 仮定: $U_r = U_\theta = \phi_x = 0, U_\theta = W(r, \theta), \phi_r = \phi(r, \theta), \phi_\theta = \psi(r, \theta)$ (2.10)

仮定(2.10)のもとで(2.6)を書き出すと以下のようになる。

$$\left. \begin{aligned} & (\mu + K)(W_{rr} + \frac{1}{r}W_{r\theta} + \frac{1}{r^2}W_{\theta\theta}) + K(\frac{1}{r}\psi + \psi_{,r} - \frac{1}{r}\phi_{,\theta}) = 0 \\ & (\alpha + \beta + \gamma)(\frac{1}{r}\phi_{,r} + \frac{1}{r^2}\phi_{,\theta} + \frac{1}{r^3}\psi_{,\theta\theta}) - \gamma(\frac{1}{r^2}\psi - \frac{1}{r}\psi_{,r} - \psi_{,rr} + \frac{1}{r}\psi_{,r\theta} - \frac{1}{r^2}\phi_{,\theta}) - (Kw_{,r} + 2K\phi) = 0 \end{aligned} \right\} \quad (2.11)$$

(1) $w = \sum_{n=-\infty}^{\infty} C_n W_{n0} e^{inx}, \phi = \sum_{n=-\infty}^{\infty} \Phi_n(r) e^{inx}, \psi = \sum_{n=-\infty}^{\infty} \Psi_n(r) e^{inx}$ である。面内問題の場合と同様にして解を求めるが、
2) 応力、偶応力は求められた支配方程式の解の形で(2.7)に代入すれば得る。

(III) 応力関数法による定式化

[A] 面内問題 仮定: $t_{xx} = t_{zz} = t_{yy} = t_{xz} = M_{xx} = M_{xy} = M_{yz} = M_{zz} = 0$, 他の t_{zx}, M_{zx} は x, y の関数 (2.12)
この場合の解析手法の詳細は文献(10)に記載されているので、以下は省略する。

[B] 面外問題 仮定: $t_{yy} = t_{yx} = t_{xy} = t_{zz} = M_{xz} = M_{yz} = M_{zy} = 0$, 他の t_{zx}, M_{zx} は x, y の関数 (2.13)

① 駆動方程式: $\frac{\partial t_{xx}}{\partial x} + \frac{\partial t_{yy}}{\partial y} = 0, \frac{\partial M_{xy}}{\partial x} + \frac{\partial M_{yz}}{\partial y} + t_{yy} - t_{xy} = 0, \frac{\partial M_{xy}}{\partial x} + \frac{\partial M_{yz}}{\partial y} + t_{xz} - t_{zx} = 0$ (2.14)

② 構成方程式: $t_{xx} = \mu(E_{xx} + E_{yy}) + K E_{xy}, t_{yy} = \mu(E_{yy} + E_{xy}) + K E_{yz}, \dots, M_{xx} = \alpha(\frac{\partial \phi_x}{\partial x} + \frac{\partial \phi_y}{\partial y}) + (\beta + \gamma)\frac{\partial \phi_z}{\partial x}, \dots$ (2.15)

③ 履歴学的関係式: $E_{xx} = \phi_y, E_{yy} = w_{,x} - \phi_y, E_{xy} = w_{,y} - \phi_x, E_{yz} = \phi_x$ (2.16)

④ 適合条件式: $E_{xy,x} - \phi_{y,x} = 0, E_{xy,y} + \phi_{y,y} = 0, E_{xy,y} - E_{yy,x} - \phi_{y,y} - \phi_{x,x} = 0, \phi_{y,yx} - \phi_{y,xy} = 0, \phi_{x,xy} - \phi_{x,yx} = 0$ (2.17)

⑤ 応力関数の導入: $t_{xx} = U_{,y}, t_{yy} = -U_{,x}, t_{xy} = V_{,x} - U_{,y}, t_{yz} = V_{,y} + U_{,x}$ (2.18)

⑥ 支配方程式: $2U_{,x} + V_{,y} = 2l_1^2(U_{,xxx} + U_{,yyy}) + l_1^2(V_{,xyy} + V_{,yyx}), 2U_{,y} - V_{,x} = 2l_2^2(U_{,xyy} + U_{,yyx}) - l_2^2(V_{,xxx} + V_{,yyx})$ (2.19)

⑦ Coupling で解除了支配方程式: $\nabla^2(U - l_1^2\nabla^2U) = 0, \nabla^2(V - l_2^2\nabla^2V) = 0$ (2.19)'
 $= 1, l_1^2 = \frac{\gamma(\mu + K)}{K(2\mu + K)}, l_2^2 = \frac{2K}{\alpha + \beta + \gamma}, \nabla^2 = \frac{\partial^2}{\partial x^2} + \frac{1}{r}\frac{\partial}{\partial r} + \frac{1}{r^2}\frac{\partial^2}{\partial \theta^2} = \frac{\partial^2}{\partial x^2} + \frac{\partial^2}{\partial y^2}$

(2.19)' 式は応力関数法による面内問題に対する支配方程式と形式的に一致しており、したがってそれはこの考察結果がそのまま利用できる(ただし(2.19)の型の coupling に注意して適切な解を選定する必要があることは言うまでもない)。

Table 1.

	micropolar 理論	古典理論
支配方程式(ペルホルト)	式(2.6)	$(\lambda + 2\mu)A - \mu A^2 = 0$
面内問題	変位法 式(2.9)	$\nabla^4 u = 0, \nabla^4 v = 0$
面外問題	応力関数法 $\nabla^4 U = 0, \nabla^2(V - l_2^2 \nabla^2 V) = 0$	$\nabla^4 U = 0$
	変位法 $D^4 W_n + \frac{2}{r} D^3 W_n - \left(\frac{1}{r^2} + \frac{1+2\mu^2}{r^2}\right) D^2 W_n - \frac{1}{r} \left(\frac{1}{r^2} - \frac{1+2\mu^2}{r^2}\right) D W_n + \frac{r^2}{r^4} \left(\frac{1}{r^2} + \frac{K^2}{r^2}\right) W_n = 0$	$\nabla^4 W = 0$
	応力関数法 式(2.19)'	$\nabla^2 U = 0$
		$= 1, D = \frac{d}{dr}$

Table 1 は micropolar 弹性論の面内ならびに面外問題に対する上述した変位法および応力関数法による支配方程式の主たるものを示したものである。参考のために古典弹性論に対する対応式も併記してある。

これら5つの支配方程式のうち多くの場合に対し、基本解をすべて求めた。すなはち、円柱座標系における周期性、非周期性の変位解とそれを組み合わせて 3 つ dislocation の解と変位法

および応力関数法の両者で統一的に改善した。結果の詳細については学会で発表する。

参考文献:

- 1) A.C. Eringen & E.S. Suhubi, Int. J. Eng. Sci., Vol. 2 (1964), p. 189 2) E.S. Suhubi & A.C. Eringen, Int. J. Eng. Sci., Vol. 2 (1964) p. 389 3) R.D. Mindlin & H.F. Tiersten, Arch. Rat. Mech. Anal., Vol. 11 (1962), p. 415 4) R.D. Mindlin, Arch. Rat. Mech. Anal., Vol. 16 (1964), p. 51 5) A.C. Eringen, J. Math. Mech., Vol. 15 (1966), p. 909 6) A.C. Eringen, Fracture (ed. H. Liebowitz), Vol. 2 (1968), Academic Press, p. 621 7) H. Neuber, Acta Mech., Vol. 2 (1966), p. 48 8) B.M. Chu & J.M. Lee, Int. J. Eng. Sci., Vol. 11 (1973), p. 997 9) P.P. Teodorescu, Dynamics of Linear Elastic Bodies, Abacus Press (1975), p. 63 10) 平島・富況, 土木学会論文報告集, No. 260 (1977), p. 43 11) 前・平島・小池, 土木学会第32回年次研究会講演概要集, I部 (1977), p. 3