

直交異方弾性体の変位関数

大阪市立大学 正員 ○ 堀川都志雄
大阪市立大学 正員 園田恵一郎

1.はしがき：著者らは直交異方弾性体の弾性定数の数が5つである *transversely isotropic* 弹性体に物体力が作用する場合の変位関数を導き、これを用いて全周単純支持された板の解を説明した。しかしながら、このような変位関数を実際の構造物に適用する場合かなりの制約を受けることになり、より自由度の多い弾性定数を持つ変位関数を求める必要がある。本研究は、①物体力を有する直交異方弾性体の変位関数を説明し、弾性定数間に適当な関係を持たせることによって、この変位関数は *transversely isotropic* 弹性体および等方弾性体におけるガラーキン・ベクトルとブーシネスクの関数に帰着することを示し、②さらに、全周単純支持された直交異方性厚板に自重および部分荷重が作用する場合の解を説明するものである。

2.理論式：直交異方弾性体におけるフックの法則・釣合式

$$\begin{array}{l} \left(\begin{array}{c} \sigma_x \\ \sigma_y \\ \sigma_z \\ \tau_{xy} \\ \tau_{xz} \\ \tau_{yz} \end{array} \right) = \left(\begin{array}{ccc} C_{11}, C_{12}, C_{13} & & \varepsilon_x \\ C_{12}, C_{22}, C_{23} & \textcircled{1} & \varepsilon_y \\ C_{13}, C_{23}, C_{33} & & \varepsilon_z \\ & C_{44} & \gamma_{xy} \\ & \textcircled{1} & C_{55} \\ & & C_{66} \end{array} \right) \left(\begin{array}{c} \varepsilon_x \\ \varepsilon_y \\ \varepsilon_z \\ \gamma_{xy} \\ \gamma_{xz} \\ \gamma_{yz} \end{array} \right) \end{array} \quad (1)$$

$$\left. \begin{array}{l} \frac{\partial \sigma_x}{\partial x} + \frac{\partial \tau_{xy}}{\partial y} + \frac{\partial \tau_{xz}}{\partial z} + X = 0, \\ \frac{\partial \sigma_y}{\partial x} + \frac{\partial \tau_{xy}}{\partial y} + \frac{\partial \tau_{yz}}{\partial z} + Y = 0, \\ \frac{\partial \sigma_z}{\partial x} + \frac{\partial \tau_{xz}}{\partial y} + \frac{\partial \tau_{yz}}{\partial z} + Z = 0, \end{array} \right\} \quad (2)$$

⋮ ⋮ ⋮

X, Y, Z: 物体力である。

式(1)の弾性定数は、歪エネルギーが正値であることより次のようないくつかの制約を受けた。

$$C_{11}, C_{12}, \dots, C_{66} > 0, \quad \left| \begin{array}{c} C_{11}, C_{12} \\ C_{12}, C_{22} \end{array} \right| > 0, \quad \left| \begin{array}{c} C_{11}, C_{12}, C_{13} \\ C_{12}, C_{22}, C_{23} \\ C_{13}, C_{23}, C_{33} \end{array} \right| > 0, \quad \dots \quad (3)$$

変位関数 式(1)と(2)からナビエーの式を得る。この式を満たす変位関数は、物体力の独立性に対応して以下のように手元られる。

$$\left[\partial_x^6 + A_1 \partial_x^4 \partial_y^2 + A_2 \partial_x^4 \partial_z^2 + A_3 \partial_x^2 \partial_y^4 + A_4 \partial_x^2 \partial_z^4 + A_5 \partial_x^2 \partial_y^2 \partial_z^2 + A_6 \partial_y^6 + A_7 \partial_y^4 \partial_z^2 + A_8 \partial_y^2 \partial_z^4 + A_9 \partial_z^6 \right] F = -\frac{2B_5 B_7}{B_1 B_4} B \quad (4)$$

$$\therefore \quad \partial_x = \frac{\partial}{\partial x}, \quad \partial_y = \frac{\partial}{\partial y}, \quad \partial_z = \frac{\partial}{\partial z}, \quad \partial_x^2 = \frac{\partial^2}{\partial x^2}, \quad \dots, \quad \partial_z^6 = \frac{\partial^6}{\partial z^6}, \quad B_1 = C_{11}, \quad B_2 = C_{22}, \quad B_3 = C_{33}, \\ B_4 = C_{44}, \quad B_5 = C_{55}, \quad B_6 = C_{66}, \quad B_7 = C_{12} + C_{44}, \quad B_8 = C_{13} + C_{55}, \quad B_9 = C_{23} + C_{66},$$

$$A_1 = \frac{B_2 B_5 + B_4 B_6}{B_1 B_5} + \frac{B_4^2 - B_7^2}{B_1 B_4}, \quad A_2 = \frac{B_3 B_4 + B_5 B_6}{B_4 B_5} + \frac{B_5^2 - B_8^2}{B_1 B_5}, \quad A_3 = \frac{B_2}{B_1} + \frac{B_2 B_6}{B_4 B_5} + \frac{B_6 (B_4^2 - B_7^2)}{B_1 B_4 B_5}, \quad A_4 = \frac{B_3}{B_1} + \frac{B_3 B_6}{B_4 B_5} + \frac{B_6 (B_5^2 - B_8^2)}{B_1 B_4 B_5},$$

$$A_5 = \frac{B_2 B_3}{B_4 B_5} + \frac{B_1 (B_5^2 - B_7^2) + B_2 (B_5^2 - B_8^2) + B_3 (B_4^2 - B_7^2)}{B_1 B_4 B_5} + 2 \frac{B_4 B_5 B_6 + B_7 B_8 B_9}{B_1 B_4 B_5}, \quad A_6 = \frac{B_2 B_6}{B_1 B_4},$$

$$A_7 = \frac{B_2 B_6}{B_1 B_4} + \frac{B_2 B_3 + B_6^2 - B_7^2}{B_1 B_5}, \quad A_8 = \frac{B_3 B_6}{B_1 B_5} + \frac{B_2 B_3 + B_6^2 - B_8^2}{B_1 B_4}, \quad A_9 = \frac{B_3 B_6}{B_1 B_4}, \quad F = F_x i + F_y j + F_z k, \quad B = X i + Y j + Z k.$$

式(1)の弾性定数の独立な数を5および2とする場合、変位関数Fは *transversely isotropic* 弹性体および等方弾性体における変位関数に帰着する。

・変位と変位関数との関係式 以下の議論を簡単にする為に、式(4)で示された変位関数のうち F_3 のみに限定する。 x, y および θ 方向の変位 u, v, w は次のように示せばよい。

$$2B_8U = -\partial_x \partial_y \left\{ \frac{B_2 B_8 - B_7 B_9}{B_5 B_7} \partial_x^2 + \frac{B_6 B_8 - B_7 B_9}{B_5 B_7} \partial_y^2 + \frac{B_6 B_8}{B_5 B_7} \partial_z^2 \right\} F_3, \quad 2B_8V = -\partial_y \partial_z \left\{ \frac{B_1 B_9 - B_7 B_8}{B_5 B_7} \partial_x^2 + \frac{B_4 B_8 - B_7 B_9}{B_5 B_7} \partial_y^2 + \frac{B_9}{B_7} \partial_z^2 \right\} F_3,$$

$$2B_8W = \left\{ \left(\frac{B_1}{B_5} \partial_x^2 + \frac{B_4}{B_5} \partial_y^2 + \partial_z^2 \right) \left(\frac{B_4}{B_7} \partial_x^2 + \frac{B_2}{B_7} \partial_y^2 + \frac{B_6}{B_7} \partial_z^2 \right) - \frac{B_7}{B_5} \partial_x^2 \partial_y^2 \right\} F_3 \quad (5)$$

他の変位関数 F_x や F_y については、 x, y および θ をそれぞれ巡環すればよい。

・全周単純支持された直交異方性厚板の解

全周単純支持板が自重を有する場合の解を求める為に、変位関数 F_3 を x, y 方向に三角級数で展開すると、一般解は自重を考慮するための特解と板の上・下面の境界条件を満たす同次解の和として表わされる。なお、 x, y 軸を板の中央面内に、 θ 軸はそれと垂直にとる。

a) 特解；自重を有する場合、物体力 P は板厚即ち θ に因して一定であるから変位関数 F_3^P は。

$$F_3^P = \frac{2B_8 B_7}{B_1 B_4} \sum_{m, n} \frac{\Xi_{mn}}{d_m^4 + A_1 d_m^2 \beta_m^2 + A_3 d_m^2 \alpha_m^2 + A_6 \beta_m^4} \sin d_m x \sin \beta_m y \quad (6) \quad \text{ここで } d_m = \frac{m\pi}{a}, \quad \alpha_m = \frac{n\pi}{b}, \quad \Xi_{mn} : \text{物体力 } P \text{ のフーリエ係数}$$

b) 同次解；物体力を零とした場合の変位関数 F_3^h は、式(4)より θ に因する 6 次の代数式となるが、偶数次のみを有するので、 θ 方向には双曲線関数 $e^{\pm \theta}$ で表わすと次式のような形に因する 3 次式を得る。

$$\Lambda^3 + A_1 \Lambda^2 + A_2 \Lambda + A_3 = 0 \quad (7)$$

$$\text{ここで, } \Lambda = \theta^2, \quad A_1 = -(A_8 \beta_m^2 + A_3 \alpha_m^2)/A_9, \quad A_2 = (A_7 \beta_m^4 + A_5 \alpha_m^2 \beta_m^2 + A_2 \alpha_m^4)/A_9, \quad A_3 = -(A_6 \beta_m^6 + A_3 \alpha_m^2 \beta_m^4 + A_1 \alpha_m^4 \beta_m^2 + A_m^6)/A_9$$

式(7)の解は、カルダノの解法を用いれば 2 つの場合に分けられ、変位関数の形は

$$P = A_2/3 - A_1^2/9, \quad g = A_3 - A_1 A_2/3 + 2A_1^3/27, \quad p = g^2 + 4p^3 \text{ とすると, }$$

$$F_3^h = \sum_{m, n} \left[C_1 \cosh \lambda_1 \theta + C_2 \sinh \lambda_1 \theta + (C_3 \cosh \lambda_2 \theta + C_4 \sinh \lambda_2 \theta) \cos \lambda_3 \theta + (C_5 \cosh \lambda_2 \theta + C_6 \sinh \lambda_2 \theta) \sin \lambda_3 \theta \right] \sin d_m x \sin \beta_m y \quad (P > 0)$$

$$F_3^h = \sum_{m, n} \left[C_1 \cosh \lambda_1 \theta + C_2 \sinh \lambda_1 \theta + (C_3 \cosh \lambda_2 \theta + C_4 \sinh \lambda_2 \theta) + \lambda_2 \theta (C_5 \cosh \lambda_2 \theta + C_6 \sinh \lambda_2 \theta) \right] \sin d_m x \sin \beta_m y \quad (P = 0)$$

$$F_3^h = \sum_{m, n} \left[C_1 \cosh \lambda_1 \theta + C_2 \sinh \lambda_1 \theta + C_3 \cosh \lambda_2 \theta + C_4 \sinh \lambda_2 \theta + C_5 \cosh \lambda_2 \theta + C_6 \sinh \lambda_2 \theta \right] \sin d_m x \sin \beta_m y \quad (P < 0)$$

ここで、 λ_i ($i=1, 2, 3$) は式(7)の根の平方根である。 C_1, \dots, C_6 は板の上・下面の境界条件より決定される。

3. 数値計算例： 表-1 に示される弾性定数からなる全周単純支持された正方形板に自重および中央部に部分荷重が作用する場合の解を表-2 に示す。 板の諸元は、 a ； x 方向の支間長、 $b/a = 1.0$ ， $h/a = 0.2$ ， $u/a = v/a = 0.1$ ， γ ； 密度、 h ； 板厚、 P ； 荷重強度

表-1 弾性定数

	C_{11}	C_{12}	C_{13}	C_{22}	C_{23}	C_{33}	C_{44}	C_{55}	C_{66}
O	0.39	0.22	0.28	0.83	0.50	1.0	0.11	0.22	0.28
T	0.50	0.21	0.21	1.0	0.43	1.0	0.14	0.14	0.21
I	1.0	0.43	0.43	1.0	0.43	1.0	0.21	0.21	0.21

表-2 板中央点の応力 ($x/a = y/a = 0.5$)

	自重(γ)		部分荷重(P)			
	$0^u \cdot 0^v$	$0^u \cdot 0^v$	0^u	0^v	$0^u \cdot 0^v$	0^v
O	5.80	10.05	-0.71	-1.09	0.30	0.45
T	6.05	10.50	-0.73	-1.19	0.35	0.53
I	7.30	7.30	-1.06	-1.06	0.38	0.38

u: 板の上面
v: " 下面
 $\gamma = y/h$

ここで、O: 直交異方弾性体、T: transversely isotropic 弾性体、I: 等方弾性体である。

4. あとがき： 本稿で述べられた変位関数は、動的問題に対しても容易に拡張できる。

1) 堀川・園田・広頼「積層板の3次元応力解析」第28回应用力学連合講演会、昭和53年11月、pp.161.