

1. はじめに

回転慣性およびせん断変形を考慮した正規関数系とそれらの直交関係を単一部分材の場合について論じる。既に等断面の場合には報告<sup>1)</sup>してあるので、変断面を含む一般論を論じる。

2. 直交関係

運動方程式はよく知られているように、次の連立偏微分方程式である。

$$\frac{\partial}{\partial z} \left\{ R \left( \frac{\partial^2 y}{\partial z^2} - \frac{\partial^2 \theta}{\partial z^2} \right) \right\} = \rho A \frac{\partial^2 y}{\partial t^2} \quad (1)$$

$$\frac{\partial}{\partial z} (EI \theta') + R \left( \frac{\partial y}{\partial z} - \frac{\partial \theta}{\partial z} \right) = \rho I \frac{\partial^2 \theta}{\partial t^2} \quad (2)$$

ここで、 $y$ : せん断変形を含む全たわみ,  $\theta$ : 曲げモーメントだけによるたわみ,  $z$ : 軸方向座標,  $R, G, G_0$ : 断面形状に依存する係数,  $G$ : せん断弾性係数,  $E$ : ヤング率,  $\rho$ : 密度,  $A$ : 断面積,  $I$ : 断面2次モーメント,  $t$ : 時間座標

$y(z,t) = Y(z) \exp(ipt)$ ,  $\theta(z,t) = \Theta(z) \exp(ipt)$ ,  $\Theta(z) = \frac{dY}{dz}$  とおき、(1), (2) 式を  $Y$  と  $\Theta$  とで表現すれば

$$p^2 (RAY) = - \left\{ R(Y' - \Theta) \right\}' \quad (3)$$

$$p^2 (PI\Theta) = - (EI\Theta)' - R(Y' - \Theta) \quad (4)$$

ここで、 $p$ : 円振動数, 右肩のダッシュは  $z$  に関する微分  $\frac{d}{dz}$  を意味する。

今、ラグランジュの運動方程式における運動エネルギーとひずみエネルギーに相当する項をそれぞれ  $b_{rs}$ ,  $k_{rs}$  とすれば、

$$\left. \begin{aligned} b_{rs} &= \int_0^L \rho A Y_r Y_s dz + \int_0^L \rho I \Theta_r \Theta_s dz \\ k_{rs} &= \int_0^L EI \Theta_r' \Theta_s' dz + \int_0^L R (Y_r' - \Theta_r) (Y_s' - \Theta_s) dz \end{aligned} \right\} \quad (5)$$

ここで、 $r, s$ : モードの次数,  $L$ : 部材長

(5) 式の  $b_{rs}$ ,  $k_{rs}$  を評価するたゞ、(3), (4) 式から

$$\left. \begin{aligned} p^2 (RAY_r) &= - \left\{ R(Y_r' - \Theta_r) \right\}' \\ p^2 (PI\Theta_r) &= - (EI\Theta_r)' - R(Y_r' - \Theta_r) \end{aligned} \right\} \quad (6)$$

(6) 式の第1式に  $Y_s$  を、第2式に  $\Theta_s$  をかけて和をとると

$$p^2 (RAY_r Y_s + PI\Theta_r \Theta_s) = - (EI\Theta_r)' \Theta_s - \left\{ R(Y_r' - \Theta_r) \right\}' Y_s - R(Y_r' - \Theta_r) \Theta_s \quad (7)$$

(7) 式を  $0$  から  $L$  まで積分する。右辺は部分積分を行う。

$$p^2 \int_0^L (RAY_r Y_s + PI\Theta_r \Theta_s) dz = - M_r \Theta_s \Big|_0^L + R_{rs} \quad (8)$$

ここで、 $S = R(Y' - \Theta)$ : せん断力,  $M = EI\Theta'$ : 曲げモーメント,  $r, s$ : 座標系, 断面力の正を図1, 2に示す。

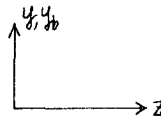


図1 座標系(正)

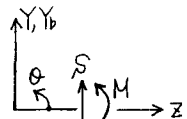


図2 断面力(正)

(8) 式の第1項は、両端  $r, s$  のような境界条件のもとでも常にゼロとなる。即ち、

$$p^2 \int_0^L (RAY_r Y_s + PI\Theta_r \Theta_s) dz = R_{rs} \quad (9)$$

同様に、

$$\left. \begin{aligned} p^2 \int_0^L (PAY_r Y_r + PI\Theta_r \Theta_r) dz &= - M_r \Theta_r \Big|_0^L + R_{rr} \\ \therefore p^2 \int_0^L (PAY_r Y_s + PI\Theta_r \Theta_s) dz &= R_{rs} \quad (\because R_{rs} = R_{rs}) \end{aligned} \right\} \quad (10)$$

(9) 式と (10) 式との差をとり、

$$(p^2 - p^2) \int_0^L (PAY_r Y_s + PI\Theta_r \Theta_s) dz = 0 \quad (11)$$

$R_r + p_s$  なら (11) 式から

$$\int_0^L (PAY_r Y_s + PI\Theta_r \Theta_s) dz = 0$$

$$\therefore b_{rs} = 0 \quad (r \neq s) \quad (12)$$

$b_{rs} = 0$  ( $r \neq s$ ) なら、(9) 式または (10) 式から

$$k_{rs} = 0 \quad (r \neq s) \quad (13)$$

即ち、 $r \neq s$  なら

$$b_{rs} = 0 \quad \text{かつ} \quad k_{rs} = 0 \quad (r \neq s) \quad (14)$$

従って、互いに独立でない  $Y$  と  $\Theta$  とは、一対で直交関係 (14) 式を成立させる。

$$\therefore p^2 = \int_0^L (PAY_r^2 + PI\Theta_r^2) dz / \int_0^L \{ EI\Theta_r'^2 + R(Y_r' - \Theta_r)^2 \} dz \quad (15)$$

3. 正規関数系

(3), (4)式から Y は容易に消去でき、θ に関する式は次のようになる。

$$(\bar{A}\bar{I})\theta'''' + (3\bar{A}\bar{I}' - \bar{A}'\bar{I})\theta'' + \{3\bar{A}\bar{I}'' - 2\bar{A}'\bar{I}' + (d+H)R_0^2\delta_0^4\bar{A}\bar{I}\}\theta' + \{\bar{A}\bar{I}''' - \bar{A}'\bar{I}'' + R_0^2\delta_0^4\{(d+2)\bar{A}\bar{I}' - \bar{A}'\bar{I}\}\}\theta + \delta_0^4\{R_0^2(\bar{A}\bar{I}'' - \bar{A}'\bar{I}') + \bar{A}(\alpha R_0^4\delta_0^4\bar{I} - \bar{A})\}\theta \equiv 0 \quad (16)$$

また、Y は θ と次の関係で結ばれている。

$$Y = \frac{1}{\delta_0^4 A} \left[ (\bar{I}\theta')' + R_0^2\delta_0^4(\bar{I}\theta)' \right] \quad (17)$$

ここで、 $\bar{A} = A/A_0$ ,  $\bar{I} = I/I_0$ ,  $\delta_0^4 = \rho A_0^2/EI_0$ ,  $R_0 = \sqrt{I/A_0}$ ,  $\alpha = E/E_0$ , 右下の小文字添字 0 は、基準断面での値を示す指標である。

等断面の場合: Y または θ は、其々次の微分方程式を満足する<sup>1)</sup>。添字 0 を省略すると

$$F'''' + (d+1)\delta^2(\alpha L/H)^2 F'' + \delta^4[\alpha(\alpha L/H)^4 - 1]F = 0 \quad (18)$$

ここで、 $H = l/R$ ,  $F = Y$  または  $\theta$

i)  $\alpha(\alpha L/H)^4 - 1 < 0$  の場合

$$\left. \begin{aligned} Y &= C_1 \sin az + C_2 \cos az + C_3 \sinh bz + C_4 \cosh bz \\ \theta &= C_1 f \cos az - C_2 f \sin az + C_3 g \cosh bz + C_4 g \sinh bz \end{aligned} \right\} \quad (19)$$

ここで、

$$\left. \begin{aligned} a &= \delta \sqrt{\{(d+1)(\alpha L/H)^2 + \sqrt{(d+1)^2(\alpha L/H)^4 + 4}\}/2} \\ b &= \delta \sqrt{\{-(d+1)(\alpha L/H)^2 + \sqrt{(d+1)^2(\alpha L/H)^4 + 4}\}/2} \\ f &= a - \alpha \delta^2(\alpha L/H)^2/a, \quad g = b + \alpha \delta^2(\alpha L/H)^2/b \end{aligned} \right\} \quad (20)$$

$C_1 \sim C_4$ : 定数

ii)  $\alpha(\alpha L/H)^4 - 1 > 0$  の場合

$$\left. \begin{aligned} Y &= C_5 \sin az + C_6 \cos az + C_7 \sin b'z + C_8 \cos b'z \\ \theta &= C_5 f \cos az - C_6 f \sin az + C_7 g' \cos b'z - C_8 g' \sin b'z \end{aligned} \right\} \quad (21)$$

ここで、

$$\left. \begin{aligned} b' &= \delta \sqrt{\{(d+1)(\alpha L/H)^2 - \sqrt{(d+1)^2(\alpha L/H)^4 + 4}\}/2} \\ g' &= b' - \alpha \delta^2(\alpha L/H)^2/b', \quad C_5 \sim C_8: \text{定数} \end{aligned} \right\} \quad (22)$$

(19), (21)式は、細長比 H を無限大にすれば、(20), (22)式から

$$a = b = f = g = \delta, \quad b' = g' = i\delta$$

となり、共に曲げだけの場合の式に帰着する。即ち、

$$\left. \begin{aligned} Y &= D_1 \sin \delta z + D_2 \cos \delta z + D_3 \sinh \delta z + D_4 \cosh \delta z \\ \theta &= \frac{dY}{dz} = \delta(D_1 \cos \delta z - D_2 \sin \delta z + D_3 \cosh \delta z + D_4 \sinh \delta z) \end{aligned} \right\} \quad (23)$$

$D_1 \sim D_4$ : 定数

4. おわりに

変断面の場合にも、Y と θ が一対で直交関係をなし、正規関数系を構成する。Y または θ は、単独では直交関係が成立しないことに注意する必要がある。

また、曲げだけの場合は、理論的には細長比が無限大の場合の解である。

参考文献

- 1) 磯山 和男: 昭和8年度東北学部技術研究発表会講演概要
- 2) 佐々江口: 工業振動学, 東京図書
- 3) Y. C. Fan: 固体の力学/理論, 培風館
- 4) 黒田道雄: 機械振動学, 学献社
- 5) 得丸英勝: 振動論, コロナ社
- 6) 谷本勉之助: マトリクス構造解析, 日刊工業
- 7) 中井 博: 土木構造物の振動解析, 森北出版