

## 1. はじめに

自由微小横振動において、回転慣性およびせん断変形まで考慮した強制振動の式を誘導する。その場合においても細長比が無限大になれば自由振動の場合と同様に曲げ変形だけを考えた場合の式に帰着することを見断面も含む一般論として証明する。

## 2. 強制振動の式の誘導

起振力による横方向変位を  $y$ , 曲げ変形だけによるたわみ角を  $\frac{\partial y_b}{\partial z}$  ( $y_b$ : 曲げモーメントだけによるたわみ) とすれば

$$\left. \begin{aligned} y(z, t) &= \sum_{j=1}^{\infty} Y_j(z) q_j(t) \\ \frac{\partial y_b(z, t)}{\partial z} &= \sum_{j=1}^{\infty} \Theta_j(z) q_j(t) \end{aligned} \right\} \quad (1)$$

ここで、 $(Y_j, \Theta_j)$ : 固有関数<sup>1)</sup>,  $\Theta_j = \frac{dY_j(z)}{dz}$ ,  $Y_j(z)$ : 曲げモーメントだけによるたわみ,  $z$ : 軸方向座標,  $t$ : 時間座標,  $q_j(t)$ : 時間だけの関数,  $j$ : モードの次数

振動している棒の全長にわたって分布している慣性力は、単位長さあたり

$$- \rho A \frac{\partial^2 y}{\partial t^2} - \rho I \frac{\partial^2 y_b}{\partial z \partial t^2} = - \sum_{j=1}^{\infty} (\rho A Y_j + \rho I \Theta_j) \frac{d^2 q_j}{dt^2} \quad (2)$$

ここで、 $\rho$ : 材料の密度,  $A$ : 断面積,  $I$ : 断面2次モーメント

仮設変位を

$$\left. \begin{aligned} \delta y &= Y_i \delta q_i \\ \delta \left( \frac{\partial y_b}{\partial z} \right) &= \Theta_i \delta q_i \end{aligned} \right\} \quad (3)$$

とすれば、慣性力による仕事は、部材長を  $l$  とし

$$- \int_0^l \left\{ \rho A \frac{\partial^2 y}{\partial t^2} \delta y + \rho I \frac{\partial^2 y_b}{\partial z \partial t^2} \delta \left( \frac{\partial y_b}{\partial z} \right) \right\} dz = - \sum_{j=1}^{\infty} \int_0^l (\rho A Y_j + \rho I \Theta_j) dz \cdot \frac{d^2 q_j}{dt^2} \delta q_i \quad (4)$$

(4)式において

$$\int_0^l (\rho A Y_i Y_j + \rho I \Theta_i \Theta_j) dz = 0 \quad (i \neq j) \quad (5)$$

である<sup>1)</sup>とを考慮すれば、(4)式は

$$- \int_0^l \left\{ \rho A \frac{\partial^2 y}{\partial t^2} \delta y + \rho I \frac{\partial^2 y_b}{\partial z \partial t^2} \delta \left( \frac{\partial y_b}{\partial z} \right) \right\} dz = - \int_0^l (\rho A Y_i^2 + \rho I \Theta_i^2) dz \cdot \frac{d^2 q_i}{dt^2} \delta q_i \quad (6)$$

任意の瞬間における棒の曲げとせん断によるひずみエネルギー $-V$ は

$$V = \frac{1}{2} \int_0^l EI \left( \frac{\partial^2 y}{\partial z^2} \right)^2 dz + \frac{1}{2} \int_0^l k \left( \frac{\partial y}{\partial z} - \frac{\partial \phi}{\partial z} \right)^2 dz \quad (7)$$

ここで、 $E$ : ヤング率,  $k = k' A$ ,  $k'$ : 断面形状に依存する係数,  $G$ : せん断弾性係数

(7)式に(1)式を代入すれば

$$V = \frac{1}{2} \sum_{j=1}^{\infty} \int_0^l \left\{ EI \left( \frac{dQ_j}{dz} \right)^2 + k \left( \frac{dY_j}{dz} - Q_j \right)^2 \right\} dz \cdot Q_j^2$$

$$\therefore V = \frac{1}{2} \sum_{j=1}^{\infty} P_j^2 \int_0^l (P A Y_j^2 + P I \theta_j^2) dz \cdot Q_j^2 \quad (\because \int_0^l \left\{ EI \left( \frac{dQ_j}{dz} \right)^2 + k \left( \frac{dY_j}{dz} - Q_j \right)^2 \right\} dz = P_j^2 \int_0^l (P A Y_j^2 + P I \theta_j^2) dz)$$
(8)

ここで、 $P_j$ :  $j$ 次の円振動数

弾性力による仮設仕事は

$$-\frac{\partial V}{\partial Q_i} \delta Q_i = -P_i^2 \int_0^l (P A Y_i^2 + P I \theta_i^2) dz \cdot Q_i \delta Q_i \quad (9)$$

起振力として、分布力 $f(z,t)$ を考えれば、この力による仮設仕事は

$$\int_0^l (f \delta y) dz = \int_0^l (f Y_i) dz \cdot \delta Q_i \quad (10)$$

(6)式, (8)式, (10)式の和をとれば

$$\frac{d^2 Q_i}{dt^2} + P_i^2 Q_i = \frac{\int_0^l (f Y_i) dz}{\int_0^l (P A Y_i^2 + P I \theta_i^2) dz} \quad (11)$$

$\alpha = z/l$ ,  $u_i(\alpha) = Y_i(z)/l$  とおけば、強制振動の式は、(11)式より

$$\frac{d^2 Q_i}{dt^2} + P_i^2 Q_i = \frac{\int_0^1 (f u_i) d\alpha}{\int_0^1 P A l^2 (u_i^2 + \frac{\theta_i^2}{H^2}) d\alpha} \quad (12)$$

ここで、 $H = l/k$ ,  $R = \sqrt{I/A}$ ,  $\theta_i = \frac{d}{d\alpha} (Y_i/l)$

(12)式において、細長比 $H$ を無限大にする

$$\frac{d^2 Q_i}{dt^2} + P_i^2 Q_i = \frac{\int_0^1 (f u_i) d\alpha}{\int_0^1 P A l^2 (u_i^2) d\alpha}$$

$$\therefore \frac{d^2 Q_i}{dt^2} + P_i^2 Q_i = \frac{\int_0^l f Y_i dz}{\int_0^l P A Y_i^2 dz} \quad (14)$$

となり、曲げ変形だけを考えた式に帰着する。

### 3. おわりに

自由振動の場合と同様に、細長比が大きいかほど曲げ変形だけを考えた場合に近づく。

参考文献 1) 稲山 和男: 第39回年次学術講演会講演概要工

2) 左石シヅコ: 工業振動学, 東京図書