

北海道大学 学生員 佐藤 光一
北海道大学 正 員 渡辺 昇
北海道大学 正 員 林川 俊郎

1. まえがき

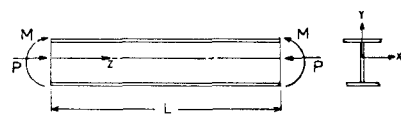
桁の横倒れ座屈の剛性マトリックスを誘導し、この剛性マトリックスを用いて 桁の横倒れ座屈荷重を求めようとするものである。

2. 桁の横倒れ座屈の剛性マトリックスの誘導

図-1 の様は一軸対称の一様断面の桁が端モーメント $M_x(0)=M_x(l)=M$ 及び軸圧縮力 P を受けて横倒れ変形の座屈を起こす場合の基本微分方程式は、

$$EI_y U'''' + P U'' - (M - P y_0) \varphi' = 0 \quad \text{----- (1)}$$

$$EC_w \varphi'''' - (GJ - \beta_1 M - P I_x A) \varphi' - (M - P y_0) U'' = 0 \quad \text{----- (2)}$$



ここに

座標の原点は図心である。

y_0 は断面中心の y 座標である。

変位 U_s , 回転角 φ は断面中心のものである。

$$\beta_1 = \frac{1}{I_x} \left(\int_A y^3 dA + \int_A x^2 y dA \right) - 2 y_0$$

$$I_x = I_x + I_y + A y_0^2 \quad (\text{断面中心の回りの極慣性モーメント})$$

I_x, I_y は図心を通る主軸に関する主慣性モーメント

図-1

(1)(2) の連立微分方程式の一般解は、

$$U_s(z) = A_1 \cos mz + A_2 \sin mz + A_3 \cosh nz + A_4 \sinh nz + A_5 z + A_6 \quad \text{---- (3)}$$

$$\varphi(z) = A_1 a_1 \cos mz + A_2 a_1 \sin mz + A_3 a_2 \cosh nz + A_4 a_2 \sinh nz + \frac{C_1}{C_2} A_5 z + \frac{C_1}{C_2} A_6 + A_7 z + A_8 \quad \text{---- (4)}$$

ここに

$$\left[\begin{aligned} C_1 &= \frac{P}{EI_y}, \quad C_2 = \frac{M - P y_0}{EI_y}, \quad D_1 = \frac{GJ - \beta_1 M - P I_x A}{EC_w}, \quad D_2 = \frac{M - P y_0}{EC_w} \\ \alpha &= \frac{D_1 - C_1}{2}, \quad \beta = C_1 D_1 + C_2 D_2 \\ n &= \sqrt{\alpha + \sqrt{\alpha^2 + \beta}}, \quad m = \sqrt{-\alpha + \sqrt{\alpha^2 + \beta}}, \quad a_1 = \frac{C_1 - m^2}{C_2}, \quad a_2 = \frac{C_1 + m^2}{C_2} \end{aligned} \right]$$

断面力は、

$$Q_x(z) = -EI_y U_s''' - P U_s' + (M - P y_0) \varphi' = EI_y C_2 A_7 \quad \text{----- (5)}$$

$$M_y(z) = -EI_y U_s'' = EI_y (m^2 A_1 \cos mz + m^2 A_2 \sin mz + n^2 A_3 \cosh nz + n^2 A_4 \sinh nz) \quad \text{----- (6)}$$

$$M_x(z) = -EC_w \varphi'' + (GJ - \beta_1 M - P I_x A) \varphi' + (M - P y_0) U_s' = EC_w \left\{ \frac{\beta}{C_2} A_5 + D_1 A_7 \right\} \quad \text{----- (7)}$$

$$M_w(z) = -EC_w \varphi' = EC_w (m^2 A_1 a_1 \cos mz + m^2 A_2 a_1 \sin mz - n^2 A_3 a_2 \cosh nz - n^2 A_4 a_2 \sinh nz) \quad \text{----- (8)}$$

次に、境界条件 $z=0, z=l$ での断面力を積分定数 $A_1 \sim A_8$ を用いて表わすと $[P] = [G] \cdot [A]$

又、積分定数を $z=0, z=l$ での変形量で表わすと $[A] = [F] \cdot [U]$

$$\text{従って} \quad [P] = [G] \cdot [A] = [G] \cdot [F] \cdot [U] = [K] \cdot [U]$$

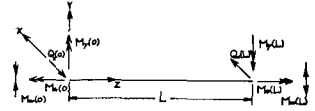
$$[G] \cdot [F] = [K] \quad \text{が 剛性マトリックスである。}$$

断面力の符号の変更に注意して 剛性マトリックス を表わすと次の様になる。

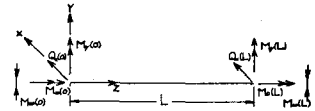
$$\begin{Bmatrix} Q_x(0) \\ M_y(0) \\ M_z(0) \\ M_w(0) \\ Q_x(l) \\ M_y(l) \\ M_z(l) \\ M_w(l) \end{Bmatrix} = \begin{bmatrix} K_{11} & K_{12} & K_{13} & K_{14} & K_{15} & K_{16} & K_{17} & K_{18} \\ & K_{22} & K_{23} & K_{24} & K_{25} & K_{26} & K_{27} & K_{28} \\ & & K_{33} & K_{34} & K_{35} & K_{36} & K_{37} & K_{38} \\ & & & K_{44} & K_{45} & K_{46} & K_{47} & K_{48} \\ & & & & K_{55} & K_{56} & K_{57} & K_{58} \\ & & & & & K_{66} & K_{67} & K_{68} \\ & & & & & & K_{77} & K_{78} \\ & & & & & & & K_{88} \end{bmatrix} \begin{Bmatrix} U_s(0) \\ U_s(l) \\ \varphi(0) \\ \varphi(l) \\ U_s(0) \\ U_s(l) \\ \varphi(0) \\ \varphi(l) \end{Bmatrix} \quad (a)$$

Symmetric

$$\begin{aligned} K_{15} &= -K_{11} & K_{16} &= K_{12} & K_{17} &= -K_{13} & K_{18} &= K_{14} \\ K_{25} &= -K_{12} & K_{27} &= -K_{23} & K_{35} &= -K_{33} & K_{36} &= K_{23} \\ K_{37} &= -K_{33} & K_{38} &= K_{34} & K_{45} &= -K_{44} & K_{46} &= K_{28} \\ K_{47} &= -K_{34} & K_{55} &= K_{11} & K_{56} &= -K_{12} & K_{57} &= K_{13} \\ K_{58} &= -K_{14} & K_{66} &= K_{22} & K_{67} &= -K_{23} & K_{68} &= K_{24} \\ K_{77} &= K_{33} & K_{78} &= -K_{34} & K_{88} &= K_{44} \end{aligned}$$



微分方程式における
断面力の正方向



剛性マトリックスにおける
断面力の正方向

図-2

剛性マトリックスの各要素は、

$$\begin{aligned} K_{11} &= EI_y \{ \pi^2 \lambda_2 a_1 \Delta_1 - \pi^2 \lambda_2 a_2 \Delta_2 \} / (a_1 - a_2) \cdot \Delta_1 \cdot \Delta_2 \\ K_{12} &= EI_y \{ \pi^2 (\lambda_1 - 1) a_1 \Delta_1 + \pi^2 (\lambda_1 - 1) a_2 \Delta_2 \} / (a_1 - a_2) \cdot \Delta_1 \cdot \Delta_2 \\ K_{13} &= EI_y \{ \pi^2 \lambda_2 \Delta_2 - \pi^2 \lambda_2 \Delta_1 \} / (a_1 - a_2) \cdot \Delta_1 \cdot \Delta_2 \\ K_{14} &= EI_y \{ \pi^2 (1 - \lambda_1) \Delta_1 + \pi^2 (1 - \lambda_1) \Delta_2 \} / (a_1 - a_2) \cdot \Delta_1 \cdot \Delta_2 \\ K_{22} &= EI_y \{ m(m\lambda_1 - \lambda_2) a_2 \Delta_2 + m(m\lambda_1 - \lambda_2) a_1 \Delta_1 \} / (a_1 - a_2) \cdot \Delta_1 \cdot \Delta_2 \\ K_{23} &= EI_y \{ \pi^2 (1 - \lambda_1) \Delta_2 + \pi^2 (1 - \lambda_1) \Delta_1 \} / (a_1 - a_2) \cdot \Delta_1 \cdot \Delta_2 \\ K_{24} &= EI_y \{ m(\lambda_2 - m\lambda_1) \Delta_2 + n(\lambda_2 - m\lambda_1) \Delta_1 \} / (a_1 - a_2) \cdot \Delta_1 \cdot \Delta_2 \\ K_{26} &= EI_y \{ n(\lambda_2 - n\lambda) a_1 \Delta_1 + m(\lambda_2 - m\lambda) a_2 \Delta_2 \} / (a_1 - a_2) \cdot \Delta_1 \cdot \Delta_2 \\ K_{28} &= EI_y \{ m(m\lambda - \lambda_2) \Delta_2 + n(n\lambda - \lambda_2) \Delta_1 \} / (a_1 - a_2) \cdot \Delta_1 \cdot \Delta_2 \\ K_{33} &= EC_w \{ \pi^2 \lambda_2 a_1 \Delta_2 - \pi^2 \lambda_2 a_2 \Delta_1 \} / (a_1 - a_2) \cdot \Delta_1 \cdot \Delta_2 \\ K_{34} &= EC_w \{ \pi^2 (1 - \lambda_1) a_2 \Delta_1 + \pi^2 (1 - \lambda_1) a_1 \Delta_2 \} / (a_1 - a_2) \cdot \Delta_1 \cdot \Delta_2 \\ K_{44} &= EC_w \{ m(\lambda_2 - m\lambda_1) a_1 \Delta_2 + n(\lambda_2 - n\lambda_1) a_2 \Delta_1 \} / (a_1 - a_2) \cdot \Delta_1 \cdot \Delta_2 \\ K_{46} &= EC_w \{ m(m\lambda - \lambda_2) a_1 \Delta_2 + n(n\lambda - \lambda_2) a_2 \Delta_1 \} / (a_1 - a_2) \cdot \Delta_1 \cdot \Delta_2 \end{aligned}$$

ここに

$$\left\{ \begin{aligned} \lambda_1 &= \cos ml, & \lambda_2 &= \sin ml, & \lambda_1 &= \cosh nl, & \lambda_2 &= \sinh nl \\ \Delta_1 &= 2(1 - \lambda_1) - ml \lambda_2, & \Delta_2 &= 2(1 - \lambda_1) + nl \lambda_2 \end{aligned} \right.$$

3. 計算例

2軸対称断面で軸圧縮力Pのみを受ける両端単純支持の桁について計算を行った。

固有座屈方程式は、剛性マトリックスにおいて、 $M_y(0)=0$, $M_w(0)=0$, $M_y(l)=0$, $M_w(l)=0$, $U_s(0)=0$, $\varphi(0)=0$, $U_s(l)=0$, $\varphi(l)=0$ とおくと、

$$\begin{vmatrix} K_{22} & K_{26} \\ K_{26} & K_{22} \end{vmatrix} \times \begin{vmatrix} K_{44} & K_{48} \\ K_{48} & K_{44} \end{vmatrix} = 0$$

従って

$$\text{純撓り座屈に対する最小座屈荷重は} \quad P_{cr} = \frac{1}{I_y/A} (GJ + \pi^2 \frac{EC_w}{l^2})$$

$$\text{曲げ座屈に対する最小座屈荷重は} \quad P_{cr} = EI_y \frac{\pi^2}{l^2} \quad (\gamma \text{軸回りについて})$$

その他の計算例については、当日発表する予定である。

