

剛性マトリックス法による支点移動を生じたラーメンの応力解析

岩手大学 正員 磯崎耕英
正員 宮本裕

1. まえげき. 本報告は, 剛性マトリックス法により, 支点移動を生じた
ラーメンの応力解析を行なつたものである。

2. たわみ角法による解析. 例として, 図-1のように, 支点Dのみを
水平方向にu, 鉛直下方にvの移動をしたものとする。

まず, D点の水平移動を拘束して, 支点Dに変位u・vを与え(図-2)
その状態で拘束を解除したもの(図-3)として求めらる。

各部材回転角は, 柱AB: R, 梁BC: β , 柱CD: $R-d$ となり,
また, $u = d \cdot l$, $v = \beta \cdot l$ であるから, Rのみ未知量となる。

$$\left. \begin{aligned} \psi &= -6ER \\ \psi_d &= -6Ed \\ \psi_\beta &= -6E\beta \end{aligned} \right\} \text{とおくと}$$

$$\left. \begin{aligned} \text{節点方程式} \quad M_{BA} + M_{BC} &= 0 \\ M_{CB} + M_{CD} &= 0 \end{aligned} \right\} \text{--- (1)}$$

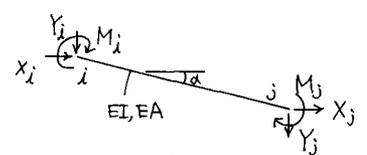
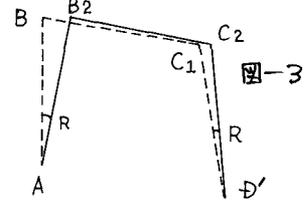
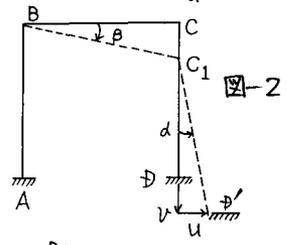
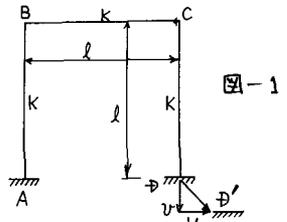
$$\left. \begin{aligned} \text{せん断方程式} \quad Q_{BA} + Q_{CD} &= 0 \\ \text{上式より} \quad \psi_B &= -(7\psi_d + 12\psi_\beta) / 42 \\ \psi_C &= (7\psi_d - 12\psi_\beta) / 42 \\ \psi &= (21\psi_d + 18\psi_\beta) / 42 \end{aligned} \right\} \text{--- (2)}$$

$$\left. \begin{aligned} \text{したがって} \quad M_{AB} &= -EI(14u + 6v) / 7l^2 \\ M_{BC} &= EI(7u - 6v) / 7l^2 \\ M_{CD} &= EI(7u + 6v) / 7l^2 \\ M_{DC} &= -EI(14u - 6v) / 7l^2 \end{aligned} \right\} \text{--- (3)}$$

3. 剛性マトリックス法による解析

$$\begin{bmatrix} X_i \\ Y_i \\ M_i \\ X_j \\ Y_j \\ M_j \end{bmatrix} = \frac{E}{l} \begin{bmatrix} A\lambda^2 + \frac{12I}{l^2}\mu^2 & (A - \frac{12I}{l^2})\lambda\mu & -\frac{6I}{l}\mu & -(A\lambda^2 + \frac{12I}{l^2}\mu^2) & -(A - \frac{12I}{l^2})\lambda\mu & -\frac{6I}{l}\mu \\ & A\mu^2 + \frac{12I}{l^2}\lambda^2 & \frac{6I}{l}\lambda & -(A - \frac{12I}{l^2})\lambda\mu & -(A\mu^2 + \frac{12I}{l^2}\lambda^2) & \frac{6I}{l}\lambda \\ & & 4I & \frac{6I}{l}\mu & -\frac{6I}{l}\lambda & 2I \\ & & & A\lambda^2 + \frac{12I}{l^2}\mu^2 & (A - \frac{12I}{l^2})\lambda\mu & \frac{6I}{l}\mu \\ & & & & A\mu^2 + \frac{12I}{l^2}\lambda^2 & -\frac{6I}{l}\lambda \\ & & & & & 4I \end{bmatrix} \begin{bmatrix} U_i \\ V_i \\ \theta_i \\ U_j \\ V_j \\ \theta_j \end{bmatrix} \quad \left. \begin{aligned} \mu &= \sin d \\ \lambda &= \cos d \end{aligned} \right\} \text{--- (4)}$$

SYM.



一般に 剛性マトリックス法において、支点条件下のように 与えられた変位による応力を求めるには、次のようにする。剛性マトリックスを重ね合わせて 全体の剛性マトリックスを作った時、未知変位を u 、与えられた変位を d とすると、外力の作用しない時は、

$$\begin{bmatrix} K_{AA} & K_{AB} \\ K_{BA} & K_{BB} \end{bmatrix} \cdot \begin{Bmatrix} u \\ d \end{Bmatrix} = \begin{Bmatrix} 0 \\ X \end{Bmatrix}$$

上式より $K_{AA} \cdot u + K_{AB} \cdot d = 0 \quad - (5)$

$$\therefore u = -K_{AA}^{-1} \cdot K_{AB} \cdot d$$

これで 未知変位が求められるから、あとは 従来の剛性マトリックス法の計算によれば良い。

即ち 図-1 のラーメンの場合 全体の剛性マトリックスにおいて 支点条件 $u_A = 0, \theta_A = 0, \theta_D = 0$ 及び 既知変位 $v_C = v, u_D = u$ または $v_B = 0$ を考慮して、計算を簡単にするため

(4) 式の EA の項を無視すると (曲げモーメントのみ差える)、(5) 式に相当する式は、

$$\begin{bmatrix} 12/l^3 & -6/l^2 & 0 & 0 \\ -6/l^2 & 8/l & 0 & 2/l \\ 0 & 0 & 12/l^3 & -6/l^2 \\ 0 & 2/l & -6/l^2 & 8/l \end{bmatrix} \cdot \begin{Bmatrix} u_B \\ \theta_B \\ u_C \\ \theta_C \end{Bmatrix} + \begin{bmatrix} 0 & 0 \\ -6/l^2 & 0 \\ 0 & -12/l^3 \\ -6/l^2 & 6/l^2 \end{bmatrix} \cdot \begin{Bmatrix} v \\ u \end{Bmatrix} = 0$$

上式を 直接解いても正しい解は 得られない。

正しい解を求めるには、上式の第1式と第3式の合計を 0 とおく。

即ち $\sum X_B + \sum X_C = 0$

かつ、 $u_B = u_C$ を考慮して 整理すると

$$\begin{bmatrix} 4/l^3 & -1/l^2 & -1/l^2 \\ -6/l^2 & 8/l & 2/l \\ -6/l^2 & 2/l & 8/l \end{bmatrix} \cdot \begin{Bmatrix} u_B \\ \theta_B \\ \theta_C \end{Bmatrix} + \begin{bmatrix} 0 & -2/l^3 \\ -6/l^2 & 0 \\ -6/l^2 & 6/l^2 \end{bmatrix} \cdot \begin{Bmatrix} v \\ u \end{Bmatrix} = 0$$

上式を解くと $\left. \begin{aligned} \theta_B &= u/2l + 6v/7l \\ u_B &= u/2 + 3v/7 \\ \theta_C &= -u/2l + 6v/7l \end{aligned} \right\}$

以上を 要素の剛性マトリックスに代入して、記号の定義を考慮して計算すると たわみ角法の解(3)式と 同一解を得る。

4. 考察

1. 剛性マトリックス法でラーメンを解くことが出来るが、Aの項を無視した剛性マトリックスを用いる時は、せん断方程式も考慮しなくてはならない。
2. たわみ角法は、剛性マトリックス法の特別な場合であり、剛性マトリックス法において Aの項を無視すれば、(A=∞とする) たわみ角法の解と一致する。

5. 参考文献

- 1). 西井忠明, 構造力学, 技報堂
- 2). 小西一郎他, 構造力学II, 丸善