

- (株) 宮地鐵工所 正会員 後藤 茂夫
- (株) 宮地鐵工所 正会員 大西 幸紀
- (株) 宮地鐵工所 正会員 大槻 護
- (株) 宮地鐵工所 正会員 前田 武夫

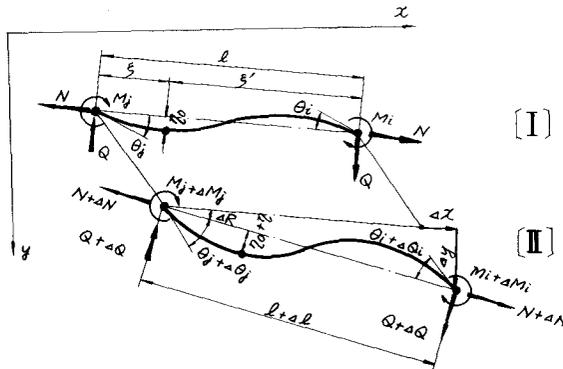
〔I〕 要 旨

本文は、曲げ剛性を有する、無応力時直線部枝によって構成される構造物について、大変形解析を試みたものである。

荷重漸増法によって大変形解析を行う時、構造系の幾何学的条件の修正には、当然、先行状態の撓み角をも考慮しなければならない。又、設計上の問題として、架設途上のラーメン系構造物に於ては、架設段階に従って、順次、構造系が変化するため、増分形式による解析が必要となる。

本文は、構成部枝個々については、線型であるが、構造物全体として、弾性的非線型挙動を示す場合を対象としている。

〔II〕 部枝座標系に於ける、部枝端力増分と枝端変位の関係



先行状態、及び、変形後の曲げモーメント曲線に関する微分方程式は、

$$\frac{d^2M}{d\bar{x}^2} - \frac{N}{EI} M = 0 \quad \text{--- (1)}$$

$$M = -EI \frac{d^2\eta_0}{d\bar{x}^2} \quad \text{--- (2)}$$

$$\frac{d^2(M+\Delta M)}{d\bar{x}^2} - \frac{N+\Delta N}{EI} (M+\Delta M) = 0 \quad \text{--- (3)}$$

$$(M+\Delta M) = -EI \frac{d^2(\eta+\eta_0)}{d\bar{x}^2} \quad \text{--- (4)}$$

と表わされる。故に、曲げモーメント増分に關しては、

$$\left(\frac{d^2\Delta M}{d\bar{x}^2} - \frac{N+\Delta N}{EI} \Delta M \right) - \frac{\Delta N}{EI} M = 0, \quad \Delta M = -EI \frac{d^2\eta}{d\bar{x}^2} \quad \text{--- (5)}$$

と書ける。(1)、(5)の連立微分方程式を、境界条件を入れて解けば、 N 、 $N+\Delta N$ の正負に依って、4通りの解が得られるが、

$$s = \frac{N + 4N}{EI} l^2, \quad \bar{s} = \frac{N}{EI} l^2 \quad \text{--- (6)}$$

とおき、 s, \bar{s} に関して Taylor 展開し、

$$a = 4 + \frac{2}{75}s - \frac{11}{6300}s^2 + \frac{1}{27000}s^3 - \frac{509}{582120000}s^4 + \dots \quad \text{--- (7)}$$

$$b = 2 - \frac{1}{30}s + \frac{13}{12600}s^2 - \frac{11}{756000}s^3 + \frac{907}{1164240000}s^4 + \dots \quad \text{--- (8)}$$

$$Y_a = \frac{l^2}{45EI} \left\{ 1 - \frac{2}{21}(s + \bar{s}) + \frac{1}{105}(s^2 + s\bar{s} + \bar{s}^2) - \frac{2}{2079}(s + \bar{s})(s^2 + \bar{s}^2) + \frac{2764}{2037835}(s^4 + s^3\bar{s} + s^2\bar{s}^2 + s\bar{s}^3 + \bar{s}^4) + \dots \right\} \quad \text{--- (9)}$$

$$Y_b = \frac{l^2}{360EI} \left\{ 1 - \frac{31}{42}(s + \bar{s}) + \frac{127}{1680}(s^2 + s\bar{s} + \bar{s}^2) - \frac{73}{9504}(s + \bar{s})(s^2 + \bar{s}^2) + \frac{1414477}{181621440}(s^4 + s^3\bar{s} + s^2\bar{s}^2 + s\bar{s}^3 + \bar{s}^4) + \dots \right\} \quad \text{--- (10)}$$

とおけば、 $s=0, \bar{s}=0$ の場合を含めて、部材端モーメントは、

$$\begin{bmatrix} \Delta M_i \\ \Delta M_j \end{bmatrix} = \frac{EI}{l} \begin{bmatrix} a & b \\ b & a \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \Delta \theta_i' \\ \Delta \theta_j' \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} U_i \\ U_j \end{bmatrix} \Delta N \quad \text{--- (11)}$$

と表わされる。但し、

$$\begin{bmatrix} U_i \\ U_j \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} a & b \\ b & a \end{bmatrix} \begin{bmatrix} Y_a & -Y_b \\ -Y_b & Y_a \end{bmatrix} \begin{bmatrix} M_i \\ M_j \end{bmatrix} \quad \text{--- (12)}$$

又、

ε : 曲げ変形に依る格点間距離の減少量

Δl_t : 温度変化に依る部材の自由伸縮量

l_0 : 無応力長

F : $\frac{EA}{l_0}$

とおけば、軸方向力増分は、

$$\Delta N = F(\Delta l + \varepsilon - \Delta l_t) \quad \text{--- (13)}$$

となる。次に、先に得られた、撓み曲線を

$$\varepsilon = \frac{1}{2} \int_0^l \left(\frac{d^2 y}{dx^2} + 2 \frac{dy}{dx} \cdot \frac{d\bar{y}}{d\bar{x}} \right) dx \quad \text{--- (14)}$$

に代入し、

$$f_a = \frac{4}{3} - \frac{1}{5}(s + \bar{s}) + \frac{8}{297}(s^2 + s\bar{s} + \bar{s}^2) - \frac{13437877}{2075673600}(s + \bar{s})(s^2 + \bar{s}^2) + \dots \quad \text{--- (15)}$$

$$f_b = \frac{31}{21} - \frac{127}{560}(s + \bar{s}) + \frac{73}{2376}(s^2 + s\bar{s} + \bar{s}^2) - \frac{177587}{454053600}(s + \bar{s})(s^2 + \bar{s}^2) + \dots \quad \text{--- (16)}$$

$$g_a = 1 - \frac{4}{21}s + \frac{1}{35}s^2 - \frac{8}{2079}s^3 + \frac{13437877}{14529715200}s^4 + \dots \quad \text{--- (17)}$$

$$g_b = 7 - \frac{31}{21}s + \frac{127}{560}s^2 - \frac{73}{2376}s^3 + \frac{177587}{454053600}s^4 + \dots \quad \text{--- (18)}$$

$$V = \frac{1}{2520} \left(\frac{l}{EI} \right)^2 \{ 4f_a(M_i^2 + M_j^2) - 7f_b M_i M_j \} \quad \text{--- (19)}$$

$$\begin{bmatrix} W_i \\ W_j \end{bmatrix} = \frac{1}{720} \frac{l}{EI} \begin{bmatrix} 8g_a & -g_b \\ -g_b & 8g_a \end{bmatrix} \begin{bmatrix} 2M_i + \Delta M_i \\ 2M_j + \Delta M_j \end{bmatrix} \quad \text{--- (20)}$$

とおけば、

$$\varepsilon = \frac{l^2}{EI} [-V l, W_i, W_j] \begin{bmatrix} \Delta N \\ \Delta M_i \\ \Delta M_j \end{bmatrix} \quad \text{--- (21)}$$

(11)を(21)に、(21)を(13)に代入し整理すれば、

$$\Delta N = F'(\Delta l - \Delta l_t) + F'l [W_i, W_j] \begin{bmatrix} a & b \\ b & a \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \Delta \theta_i' \\ \Delta \theta_j' \end{bmatrix} \quad \text{--- (22)}$$

但し、

$$F' = F / \left\{ 1 + F(vl - u_i w_i - u_j w_j) \frac{l^3}{EI} \right\} \quad \text{--- (23)}$$

(22)を(11)に代入し、 $K = \frac{EI}{l}$ と置いて整理すれば、

$$\begin{bmatrix} \Delta N \\ \Delta M_i \\ \Delta M_j \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} F' & F'l(a w_i + b w_j) & F'l(b w_i + a w_j) \\ F'u_i & Ka + F'l u_i (a w_i + b w_j) & Kb + F'l u_i (b w_i + a w_j) \\ F'u_j & Kb + F'l u_j (a w_i + b w_j) & Ka + F'l u_j (b w_i + a w_j) \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \Delta l - \Delta l_i \\ \Delta \theta_i' \\ \Delta \theta_j' \end{bmatrix} \quad \text{--- (24)}$$

[III] 共通座標系に於ける、枝端力増分と枝端変位の関係

$$\Delta d = \begin{bmatrix} \Delta x_i \\ \Delta y_i \end{bmatrix} - \begin{bmatrix} \Delta x_j \\ \Delta y_j \end{bmatrix}, \quad \alpha = \frac{x_i - x_j}{l}, \quad \beta = \frac{y_i - y_j}{l}, \quad \alpha = \begin{bmatrix} \alpha \\ \beta \end{bmatrix}, \quad \beta = \begin{bmatrix} -\beta \\ \alpha \end{bmatrix} \quad \text{--- (25)}$$

とおけば、

$$\tau \triangleq \sin(\Delta R) = \frac{1}{l + \Delta l} \beta^* \cdot \Delta d \quad \text{--- (26)}$$

$$\therefore \Delta R = \frac{\sin^{-1} \tau}{\tau} \cdot \tau = \frac{\sin^{-1} \tau}{l + \Delta l} \beta^* \cdot \Delta d = \frac{\phi}{l} \beta^* \cdot \Delta d \quad \text{--- (27)}$$

但し、

$$\phi \triangleq \frac{l}{l + \Delta l} \frac{\sin^{-1} \tau}{\tau} = \frac{l}{l + \Delta l} \left(1 + \frac{1}{6} \tau^2 + \frac{3}{40} \tau^4 + \frac{5}{112} \tau^6 + \dots \right) \quad \text{--- (28)}$$

又、

$$(l + \Delta l)^2 - l^2 = (\alpha^* l + \Delta d^*) \cdot (\alpha l + \Delta d) - \alpha^* \alpha l^2 \quad \text{--- (29)}$$

から、今、

$$W = \frac{1}{l} \left[\alpha^* \Delta d + \frac{1}{2l} \Delta d^* \cdot \Delta d \right] \quad \text{--- (30)}$$

$$\mathcal{N} = \frac{2l}{2l + \Delta l} = 1 - \frac{W}{2} + \frac{W^2}{2} - \frac{5}{8} W^3 + \frac{7}{8} W^4 - \frac{21}{86} W^5 + \dots \quad \text{--- (31)}$$

とおけば、

$$\Delta l = \mathcal{N} \cdot W \cdot l \equiv \mathcal{N} \left(\alpha^* + \frac{\Delta d^*}{2l} \right) \Delta d \quad \text{--- (32)}$$

故に、(27)、(32)をまとめて

$$\begin{bmatrix} \Delta l \\ \Delta \theta_i' \\ \Delta \theta_j' \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} \Delta l \\ \Delta \theta_i - \Delta R \\ \Delta \theta_j - \Delta R \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} \mathcal{N} \left(\alpha^* + \frac{\Delta d^*}{2l} \right), & 0, & 0 \\ -\frac{\phi}{l} \beta^*, & 1, & 0 \\ -\frac{\phi}{l} \beta^*, & 0, & 1 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \Delta d \\ \Delta \theta_i \\ \Delta \theta_j \end{bmatrix} \quad \text{--- (33)}$$

となる。変形後の、部枝軸の方向余弦ベクトルを

$$\alpha + \Delta \alpha, \quad \beta + \Delta \beta \quad \text{--- (34)}$$

とすると、 $\Delta \alpha$ 、 $\Delta \beta$ は、

$$\begin{bmatrix} \Delta \alpha \\ \Delta \beta \end{bmatrix} = \frac{1}{l + \Delta l} \begin{bmatrix} e \\ e' \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \Delta d - \alpha \Delta l \\ \Delta \theta_i - \Delta R \end{bmatrix} \quad \text{--- (35)}$$

但し、

$$e = \begin{bmatrix} 1 \\ 1 \end{bmatrix}, \quad e' = \begin{bmatrix} 1 \\ -1 \end{bmatrix} \quad \text{--- (36)}$$

である。先行状態、変形後の部枝端力を各々

$$\begin{bmatrix} D_i \\ Y_i \\ M_i \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} x_i \\ y_i \\ M_i \end{bmatrix}, \quad \begin{bmatrix} D_i + \Delta D_i \\ Y_i + \Delta Y_i \\ M_i + \Delta M_i \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} x_i + \Delta x_i \\ y_i + \Delta y_i \\ M_i + \Delta M_i \end{bmatrix} \quad \text{--- (37)}$$

部枝力パラメータを

$$\mu = \frac{N + \Delta N}{l + \Delta l}, \quad \nu = \frac{Q + \Delta Q}{l + \Delta l}, \quad \nu' = \frac{Q + \Delta Q}{l}, \quad \mu = [e, e'] \begin{bmatrix} \mu \\ \nu \end{bmatrix} \quad \text{--- (38)}$$

