

I-57 曲線橋格子桁の一考察

日本大学理工学部土木教室 正員 遠藤 寛康

曲線橋格子桁の近似解法を多く述べたものであって、数多い格子理論の中から最も簡易計算法として取扱われている Guyon-Massonnet の格子理論を曲線橋格子桁に応用し、実用比較設計等の手摺りと並び横断面の配置上の資料を得るべく便利な方法と思われる。

理論、一定の厚さを持つてある異方向性板の微分方程式から出発していきが、これらは既に知られているのでここでは省略する。

基本としては直線橋格子桁を取扱うので Guyon-Massonnet の荷重分配係数について述べる。この荷重分配係数はねじれ剛度 $\alpha = 0$ および 1 の場合である。板の荷重分配係数、 $\alpha = 1$ の場合は完全なねじれ剛度を有する荷重分配係数である。勾端部で取扱う範囲の格子構造ではこの範囲における α は 1 までもねじれ剛度を持った格子桁の荷重分配係数は次の式で表わされる。

$$K_\alpha = K_0 + (K_1 - K_0) \sqrt{\alpha} \quad \cdots \quad (1)$$

$$\alpha = \frac{G \left(\frac{I_{dp}}{P} + \frac{I_{dg}}{q} \right)}{2E \sqrt{\frac{I_p \cdot I_q}{P \cdot q}}} \quad \cdots \quad (2)$$

上式中 I_p, I_q は主桁および横桁の 1 本のそれぞれの慣性モーメント。 I_{dp}, I_{dg} は主桁および横桁の 1 本のねじれ剛性をあらわし、これに併記した主桁間隔を P 、横桁の間隔を q としている。なお、 E はヤング係数、 G はせん断剛性、 $\alpha = 0$ の場合の荷重分配係数を K_0 、 $\alpha = 1$ の荷重分配係数 K_1 としている。

なお、横收縮（ボアソン比）の影響は省略し、これら微分方程式を解く際に考慮しなければならぬため、パラメーター U を支えこれらの主干分配係数 K の値は、 $U = 0.5$ で表わされている。

$$U = \frac{b}{l} \sqrt{\frac{I_p}{I_q}} \frac{q}{P} \quad \cdots \quad (3)$$

これらを曲線橋格子桁に適用するかぎり、この直線主桁を直線主弦に置換する。この場合の直線主弦の支間は曲線主弦の弦の長さと等しくなる。

つまり 1 本の曲線主弦と二本に相当する直線主弦の最大復元比は直線主弦は半弦兩者の剛性が等しい条件のもとではその値は違はずである。

そこで二つの兩者の慣性を等しいとすれば必然的に兩者の主弦の剛性も違わなければならぬ。

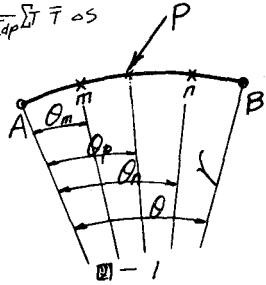
いま、曲線主弦 1 本の慣性モーメントを I_p として、これが相当する直線主弦（仮想弦）の慣性モーメントを I_p^* とすれば、兩者の間につきの関係式が求められる。

$$\text{仮想直線主析} \quad \delta_s = \frac{l}{48} \cdot \frac{l^3}{EI_p} \quad \text{曲線主析} \quad \delta_c = \frac{l}{EI_p} \sum M \cdot \delta s + \frac{l}{G I_{dp}} \sum T \cdot \delta s$$

$$\delta_s = \delta_c \quad (4)$$

$$I_p^* = \frac{G I_{dp} \cdot l^3}{48(G I_{dp} \sum M \cdot \delta s + EI_p \sum T \cdot \delta s)} \cdot I_p = H \cdot I_p \quad (5)$$

式(5)は単純析の場合であり、さらば



ここで、式のMが下記の関係モーメントかねむじりモーメントをあらわしている。主析が用張る荷重は

$$\left. \begin{aligned} M &= \frac{r}{l} \cdot \sin \frac{\theta}{2} \quad (M = \bar{M}) \\ T &= \frac{r}{l} \left(1 - \cos \frac{\theta}{2}\right) \quad (T = \bar{T}) \end{aligned} \right\} \quad (7)$$

(図-1を参照)

式(7)は曲線格子析と仮想直線主析の場合の値である。曲線格子析の荷重分配に相当するパラメータの値である。注意の点は持つ荷重分配係数は(5)式によって調整すればよい。

各曲線主析の長さは格子共通うのでそれを基にして仮想直線主析の支間を進めてく3が、各曲線主析が複数回変化し、相似的な関係が保たれれば各析の \bar{M} の値は一致するはずである。

以上より荷重分配係数から主析の荷重モーメントの値は(5)式で与えられる。

$$M_x = P \cdot K(g) \cdot M_{ox}(g) \quad (8)$$

式(8)の $M_{ox}(g)$ の値は、入力の平均曲げモーメントの影響線の値で、主析数nによって式(9)で与えられる。

$$\left. \begin{aligned} M_{ox}(g) &= \frac{1}{n} [R_A \cdot r \cdot \sin \theta_m] \quad \text{m莫} \\ M_{ox}(g) &= \frac{1}{n} [r \{R_A \cdot \sin \theta_n - P \sin (\theta_n - \theta_p)\}] \quad \text{n莫} \end{aligned} \right\} \quad (9)$$

ここで $r = \sqrt{R_A^2 + P^2}$ で T_x についても M_x の場合と全く同様に扱い

$$T_x = P \cdot K(g) \cdot T_{ox}(g) \quad (10)$$

$$\left. \begin{aligned} T_{ox}(g) &= \frac{1}{n} [R_A \cdot r (1 - \cos \theta_m)] \quad \text{m莫} \\ T_{ox}(g) &= \frac{1}{n} [r \{(R_A - P) - R_A \cos \theta_n + P \cos (\theta_n - \theta_p)\}] \quad \text{n莫} \end{aligned} \right\} \quad (11)$$

(参考)

種類については、Guyon-Massonetの近似解法をそのまゝ使用してよい。ここでは範囲の関係上省略する。