

I-42 格子桁における HOMBERG 解法の限界について

法政大学 工学 正員 大地 幸三

§1 まえがき

格子桁の解法は, Leonhart, Homberg, Fisher, Cornerius Szabo 等十指におまるものがある。著者もさきに変形法にもとづく一解法を提案した。しかし実際に電子計算機にかけるべく, coding してみると, 部材数, 節点数が非常に多くなり, 大きな格子桁を対象にすると memory が overflow する。そこで memory 数が比較的少なくてすむと思われる, Homberg 流の考え方にもとづき, これがとこまで拡張出来るかを考えてみた。

§2 おじり剛性のない格子構造物一般式

不静定力系として, 格子交差の反力を取ると, 弾性方程式は次の如くなる。

$$\sum_{k,l} D_{j\ell}^{ik} z_{k\omega}^{lw} = -D_{j\omega}^{iw} \quad \left(\begin{array}{l} i = 0 \sim m-1 \\ j = 1 \sim n \end{array} \right) \quad (1)$$

但し主桁と横桁との交差(以下 ω と ℓ とよぶ事にする)に作用する荷重に対する, i 主桁と j 横桁との交差($j\omega$ と ℓ とよぶ事にする)の物理量を $A_{j\ell}^{ik}$ の如く表わした(これを Homberg の流義で表わすと $A_{i\omega,j\ell}$ となる)

したがって $D_{j\ell}^{ik}$ は静定基本形(図1)において, ω と ℓ とに単位不静定力が作用したときの $j\omega$ とのたわみであって

$$D_{j\ell}^{ik} = \delta_{ij}^{ik} f_{j\ell}^{ii} + \frac{y_{ij}^{ik} y_{j\ell}^{ik}}{b_j b_\ell} f_{j\ell}^{aa} + \frac{y_{ij}^{ik} y_{j\ell}^{ik}}{b_j b_\ell} f_{j\ell}^{mm} + g_{j\ell}^{ik} f_{j\ell}^{ii} \quad (2)$$

で表わされる。ここに δ_{ij}^{ik} , $g_{j\ell}^{ik}$ はクロネッカーの記号, $f_{j\ell}^{ii}$ は i 主桁を取り出し, その $j\omega$ とに単位荷重が作用したときの $j\omega$ とのたわみ, $g_{j\ell}^{ik}$ は j を取り出し, その ω と ℓ とに単位荷重が作用したときの $j\omega$ とのたわみ, y_{ij}^{ik} は ω と ℓ とから $j\omega$ とまでの距離, $y_{j\ell}^{ik}$ は m と ℓ とから $j\omega$ とまでの距離, b_j は j 横桁の支間である。

又 $D_{j\omega}^{iw}$ は静定基本形において, ω と ℓ とに単位荷重が作用したときの, $j\omega$ とのたわみであって, 次の二つの場合が考えられる。

(a) 床版が主桁で支えらるる場合

(b) 床版が横桁で支えらるる場合

$$D_{j\omega}^{iw} = \delta_{ij}^{iw} f_{j\omega}^{ii} \quad (3)$$

$$-D_{j\omega}^{iw} = \frac{y_{ij}^{iw} y_{j\omega}^{iw}}{b_j b_\omega} f_{j\omega}^{aa} + \frac{y_{ij}^{iw} y_{j\omega}^{iw}}{b_j b_\omega} f_{j\omega}^{mm} + g_{j\omega}^{iw} f_{j\omega}^{ii} \quad (4)$$

§3 Homberg の基本式

今(1)~(4)式において主桁および横桁が相似であり $f_{j\ell}^{ii} = r_i^i f_{j\ell}^{ii}$, $g_{j\ell}^{ik} = r_j^j g_{j\ell}^{ik}$ ----- (5)

(但し $f_{j\ell}^{ii}$, $g_{j\ell}^{ik}$ は夫々基準に取った主桁および横桁のたわみ, r_i^i , r_j^j は比例常数)と表わされ。

すべての横桁が主桁と交わる点に相似で $y_j^i/b_j = y_j^i/b$, $y_j^i/b_j = y_j^i/b$ ----- (6)
 (但し b , y_j^i , y_j^i は丈夫基準に取った横桁に関する量である) と表わされるものとする、(2)~
 (4) 式は夫々次の如く書きかえられる。

$$D_{j\ell}^{ik} = \left(\delta^{ik} r_i + \frac{y_j^i y_k^i}{b^2} r^a + \frac{y_j^i y_k^i}{b^2} r^m \right) f_{j\ell} + g^{ik} \delta_{j\ell} r_\ell \text{ ----- (7)}$$

$$D_{j\nu}^{i\omega} = \delta^{i\omega} r_i^a f_{j\nu} \text{ ----- (8)} \quad D_{j\nu}^{i\omega} = - \left(\frac{y_j^i \omega^i}{b^2} r^a + \frac{y_j^i \omega^i}{b^2} r^m \right) f_{j\nu} - g^{i\omega} \delta_{j\nu} r_i \text{ ----- (9)}$$

(7)~(9) 式を (1) 式に代入し、マトリックスで表示すると、次の如くなる。

$$\left[r_i \delta^{ik} + \frac{y_j^i y_k^i}{b^2} r^a + \frac{y_j^i y_k^i}{b^2} r^m \right] [Z_{\ell\nu}^{k\omega}] [f_{\ell j}] + [g^{ik}] [Z_{\ell\nu}^{k\omega}] [\hat{r}_\ell] = \begin{cases} -(r_i \delta^{i\omega}) (\tilde{f}_{\nu j}) \\ \left(\frac{y_j^i r^a}{b^2} \omega^i + \frac{y_j^i r^m}{b^2} \omega^i \right) (\tilde{f}_{\nu j}) + (g^{i\omega}) (\tilde{\delta}_{\nu j} r_j) \end{cases} \text{ ----- (10)}$$

但し $[r_i \delta^{ik} + \dots]$, $[g^{ik}]$ は i, k をインデックスとする行列, $[Z_{\ell\nu}^{k\omega}]$, $[f_{\ell j}]$ は k, ℓ をインデックスとする行列, $[\hat{r}_\ell]$ は r_ℓ を対角要素とする対角行列である。又 $(r_i \delta^{i\omega})$, $\left(\frac{y_j^i r^a}{b^2} \omega^i + \dots \right)$, $(g^{i\omega})$ は i をインデックスとする列ベクトル, $(\tilde{f}_{\nu j})$, $(\tilde{\delta}_{\nu j} r_j)$ は j をインデックスとする行ベクトルである。

(10) 式は Homberg の基本式である事は、次の如くしてたしかめられる。不静定力 $[Z_{\ell\nu}^{k\omega}]$ を群荷重 $[\alpha_{m\ell}]$ の一次式として $[Z_{\ell\nu}^{k\omega}] = [Z_{(m)\nu}^{k\omega}] [\alpha_{(m)\ell}]$ ----- (11) で表わし

$[\alpha_{(m)\ell}] [f_{\ell j}] = [\omega_{(m)}] [\alpha_{(m)\ell}] [\hat{r}_\ell]$ ----- (12) を満足するように $[\alpha_{(m)\ell}]$ を選ぶと、 $[\omega_{(m)}]$, $[\alpha_{(m)\ell}] [\hat{r}_\ell]$ が $[\hat{r}_\ell]^{-1} [f_{\ell j}] [\hat{r}_\ell]$ の固有値および固有ベクトルとなる。この事を利用して、(10) 式を変形すると、

$$\left[r_i \delta^{ik} + \frac{y_j^i y_k^i}{b^2} r^a + \frac{y_j^i y_k^i}{b^2} r^m \right] [Z_{(m)\nu}^{k\omega}] [\hat{r}_\ell] + [g^{ik}] [Z_{(m)\nu}^{k\omega}] [\hat{r}_\ell] = \begin{cases} -(r_i \delta^{i\omega}) (\tilde{\delta}_{\nu(m)} \mu_m) [\omega_{(m)}] \\ \left(\frac{y_j^i r^a}{b^2} \omega^i + \frac{y_j^i r^m}{b^2} \omega^i \right) (\tilde{\delta}_{\nu(m)} \mu_m) [\omega_{(m)}] + (g^{i\omega}) (\tilde{\delta}_{\nu(m)} \mu_m) \end{cases} \text{ ----- (13)}$$

が得られる。但し $[\alpha_{(m)\ell}] [\hat{r}_\ell] [\alpha_{(m)\ell}]^{-1} = [\hat{r}_\ell]^{-1}$, $(\tilde{f}_{\nu j}) [\alpha_{(m)\ell}] [\hat{r}_\ell]^{-1} = (\tilde{\delta}_{\nu(m)})$ といった。

(13) 式は Homberg が誘導した解式を、行列で表示したものとなっている。

§4 Homberg 流の解法が適用出来る範囲

任意格子桁に対する弾性方程式 (1) より Homberg の解式 (13) を誘導するにあたって (5) (6) 式の仮定をした。したがってこの仮定が成立てば Homberg 流の解法が適用出来る。これを文章で述べると『各主桁および各横桁の断面二次モーメントが相似であり、且つその幾何形状のものまで、Homberg 流の解法で解く事が出来る』と云う事である。

以上述べた事は主桁にねじり剛性のない場合の事である。ねじり剛性のある場合については、現在検討中であるが、更に条件がまつくなるであろうと想像される。

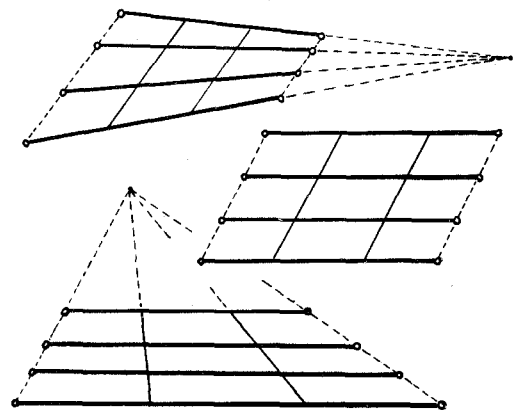


図2 Homberg 流の解法が適用出来る格子桁