

74

しても、実際の荷重状態として不便をきたすようなことはないと考えられる。また、等分布荷重の場合は、等変分布荷重における両端の荷重強度 w_i, w_j を $w_i = w_j$ とおいたのと同様であるから等変分布荷重についてのみ考える。

c) 等変分布荷重が作用した場合の基本式

荷重強度を材端 i で w_i 、材端 j で w_j の等変分布荷重が作用した場合の基本式はつぎのようになる。

$$\left. \begin{aligned} P_{xi} &= \{ A_{ij}(\delta x_i - \delta x_j) + b_{ij}(\delta y_i - \delta y_j) - C_{ij}(\theta_i + \theta_j) \} \\ &\quad \{ (2w_i + w_j) \cdot l_{ij}/6 + (w_j - w_i) \cdot l_{ij} \cdot (\phi_{\psi_{6ij}})/60 \} \cdot \sin \varphi_{ij} \\ P_{yi} &= \{ b_{ij}(\delta x_i - \delta x_j) + \bar{a}_{ij}(\delta y_i - \delta y_j) + \bar{c}_{ij}(\theta_i + \theta_j) \} \\ &\quad - \{ (2w_i + w_j) \cdot l_{ij}/6 + (w_j - w_i) \cdot l_{ij} \cdot (\phi_{\psi_{6ij}})/60 \} \cdot \cos \varphi_{ij} \\ m_{\theta i} &= \{ -C_{ij}(\delta x_i - \delta x_j) + \bar{c}_{ij}(\delta y_i - \delta y_j) + d_{ij}\theta_i + \bar{a}_{ij}\theta_j \} \\ &\quad - \{ (w_i - w_j) \cdot l_{ij} \cdot (\phi_{\psi_{6ij}})/24 + (w_i - w_j) \cdot l_{ij} \cdot (\phi_{\psi_{6ij}})/120 \} \end{aligned} \right\} \quad (2)$$

ここで、 $\phi_{6ij} = 60(1 - \psi_{2ij})/(\lambda_{ij} \cdot l_{ij})^2$ 、 $\psi_{6ij} = -60(1 - \psi_{2ij})/(\lambda_{ij} \cdot l_{ij})^2$
 また、 $\phi_{2ij}, \psi_{2ij}, \lambda_{ij}$ については参考文献1)と同様であるから、そちらを参照されたい。

求めた基本式(2)の各式の第1項は前出の基本式(1)と同一であるから中間荷重による影響が各式の第2項に現われている。

以上のことより、部材に中間荷重が作用する場合にも、a)の場合にはこれを各点荷重に置換し、b)の場合には基本式(1)のかわりに基本式(2)を用いれば、従来の変形法の場合とまったく同様に各節点において釣合方程式を立てることができる。

4 解の求め方

軸力の2次の影響、および、有限変位理論を導入したことにより釣合方程式は高次の非線形方程式となり、解を解析的に求めることは不可能となる。したがって、解を求めるには繰返し漸近法にならなければならない。一般にN個の節点からなる構造物の Stiffness matrixは3N元(ただし、支束も含めた節点条件によっては省略されるものもあるから通常はそれ以下となる。)となり、釣合方程式はつぎの式(3)のようになる。

$$S = K \Delta \quad (3)$$

ここで、 K は Stiffness matrix であり、 S および、 Δ はそれぞれ、外力、および、節点の変形量よりなる右のようなベクトルである。

さて、繰返しの方法であるが、まず最初は軸力の2次的影响、および、有限変位理論を考慮しない場合 ϕ_i or $\psi_i = 1$ 、 $\cos \varphi_{ij} = (x_j - x_i)/l_{ij}$ 、 $\sin \varphi_{ij} = (y_j - y_i)/l_{ij}$ 、 $l_{ij} = \{(x_j - x_i)^2 + (y_j - y_i)^2\}^{1/2}$ の Stiffness matrix K_0 を作り、式(3)に相当する釣合方程式 $S = K_0 \Delta$ を解く。つぎには、求めた変形量と軸力から ϕ_i or ψ_i および、 l'_{ij} 、 $\cos' \varphi_{ij}$ 、 $\sin' \varphi_{ij}$ を求め新たな Stiffness matrix K_1 を作り、最初と同様に $S = K_1 \Delta$ を解き、 ϕ_i or ψ_i 、 l'_{ij} 、 $\cos' \varphi_{ij}$ 、 $\sin' \varphi_{ij}$ を計算し、新たに Stiffness matrix K_2 を求める。この操作を繰

$$S = \begin{bmatrix} P_{x1} \\ \vdots \\ P_{xN} \\ P_{y1} \\ \vdots \\ P_{yN} \\ M_1 \\ \vdots \\ M_N \end{bmatrix} \quad \Delta = \begin{bmatrix} \delta x_1 \\ \vdots \\ \delta x_N \\ \delta y_1 \\ \vdots \\ \delta y_N \\ \theta_1 \\ \vdots \\ \theta_N \end{bmatrix}$$

しかしながら、これらの計算は非常に煩雑であり、極く簡単な構造物に対しても卓上計算機でこれを解析することは不可能に近く、本理論に従って構造物を解析するためには必ず電子計算機の力を借りなければならぬ。そこで、筆者は電子計算機、TOSBAC-3400(徳島大学電子計算機室)を対象にして、本理論式に従って構造物を解析する場合の計算手順を、必要とされる若干のデータを与えるだけで、電子計算機がすべて自動的に行ない、必要な変形量、および、校端力を求めるようなプログラムの作制を試み完成したのでそのフローチャートをつきに示す。なお、プログラムの詳細については講演会当日発表する。

```

graph TD
    Start([start]) --> Input[インプットデータの読込み]
    Input --> Init[" $\phi_i$ , or  $\psi_i = 1$ , IXP=0にす."]
    Init --> A((A))
    A --> LoopStart["すべての部材に対して,  $l$ ,  $\cos \varphi$ ,  $\sin \varphi$ ,  $a$ ,  $b$ ,  $C$ ,  $d$ ,  $d$ , および, 中間荷重による荷重項を計算し, 所定の番地へ格納する."]
    LoopStart --> J1[J=1]
    J1 --> Cond1{J-3N > 0}
    Cond1 -- yes --> PrintPrint
    Cond1 -- no --> Cond2{JD(J) = 0}
    Cond2 -- yes --> PrintPrint
    Cond2 -- no --> CalcRow["釣合方程式の行ベクトルの要素と配列し, 節集条件を考慮して不必要な要素を削去し, 荷重項をつけ加え, stiffness matrixの格納番地へ転送."]
    CalcRow --> Jinc[J=J+1]
    Jinc --> Cond1
    PrintPrint["求めた変形量より,  $X'$ ,  $y'$ ,  $P_3$ ,  $P_6$ ,  $m_e$ ,  $\delta$ ,  $\psi$ ;  $\phi_i$ , or  $\psi_i$  を求め所定の番地へ格納"] --> StoreStore["変形量の Store"]
    StoreStore --> Cond3{収束度の判定}
    Cond3 -- yes --> PrintPrint
    Cond3 -- no --> CalcRow
    PrintPrint --> Cond4{繰返しの要否判定}
    Cond4 -- 要 --> IXPinc[IXP=IXP+1]
    IXPinc --> Cond1
    Cond4 -- 不要 --> End([end])

```

計算例については講演会当日発表する。

- 1) 星 児嶋 平尾 平面構造物の安定性に対する一計算について
第18回土木学会中国四国支部学術講演概要
- 2) 藤野 大坂 任意形式のソリ橋の静的構造解析法
三菱重工技報 VOL. 3 NO. 6. 1966
- 3) 東京芝浦電気株式会社 TOSBAC-3400 システム説明書