

## 新しい有限モデルによる粘弹性ばりの振動解析

岐阜大学大学院 学生員 ○ 松本 靖一  
岐阜大学工業短期大学部 正員 井上 肇

土木構造物において振動解析を行なうにあたり、土質材料、コンクリート材料等から成るもの、動的変形を規定する性質は、振動の減衰といつた現象及び、その材料の力学的性質を考えてみると、粘弹性体として取扱った方が良い。また工学及び、自然科学の多くの分野で用いられている有限要素法による粘弹性体の振動解析は、すでに確立されていると考えられるが、線形でもかなり大きな計算量を必要とし、非線形に至っては莫大な計算を必要とするため、現段階では経済性と伝つて面を無視せざるを得ない状況にある。したがつてこのような欠点を補ない、かつ精度的にも満足できる新しい解法が、必要とされている。

ここで、剛体バネモデル（梁の場合には、それをいくつかの任意の長さに分割し、その要素自身は剛体として考え、要素の粘弹性的な性質は、要素の両端に考えた非線形バネを介して、他の要素と連結され、これらの中のバネの変形によって梁の変形や応力の伝達が行なわれると考えるもの。）は、釣合方程式がタフミだけ求められるため、梁の場合には未知量が有限要素法の半分ですみ、前述の経済性をある程度向上させることができると考えられる。以上の事柄より本研究においては、数学モデルとしては 剛体バネモデルを、その物理モデルとしては、粘弹性を採用する。また、構造物としては すでに渡辺氏により有限要素法によって解析されている片持梁を、剛体バネモデルで解析し、有限要素法と精度、計算時間の二点について比較検討してみる。

剛体バネモデル（図1）における粘弹性回転バネは、  
Maxwell-Kelvin体（図2）を採用する。

回転バネは、次のように考える

$$\Delta\theta_i = \theta_{i+1} - \theta_i = (\gamma_{i+1} - 2\gamma_i + \gamma_{i-1}) \cdot \lambda^{-2}$$

$$M_i = k \cdot \Delta\theta_i = k^* \cdot D^{-1}(t) (\gamma_{i+1} - 2\gamma_i + \gamma_{i-1})$$

$$\text{ここで } d\theta/dx = 1/R \text{ より } (R: \text{曲率半径})$$

$$k = EI \cdot \lambda^{-2} = E \cdot I \cdot \lambda^{-1} \cdot D^{-1}(t) = k^* \cdot D^{-1}(t) \cdot \lambda^2$$

$$\text{但し } D^{-1}(t) = 1 - r/(p+\alpha) - \delta/(p+\beta)$$

$D(t)$  は、Maxwell-Kelvin体に伴う履歴効果を与える積分演算子で、 $\alpha \sim \delta$  は次のとおりである。

$$\begin{aligned} \alpha &= \frac{1}{2} \left\{ \left( \frac{E+E_1}{\eta_1} + \frac{E}{\eta} \right) \mp \sqrt{\left( \frac{E+E_1}{\eta_1} + \frac{E}{\eta} \right)^2 - \frac{4EE_1}{\eta_1\eta}} \right\} \\ \beta &= \frac{1}{\alpha-\beta} \left\{ \left( \frac{E}{\eta} + \frac{E_1}{\eta_1} \right) \alpha - \frac{E E_1}{\eta_1 \eta} \right\} \end{aligned}$$

$$\delta = \frac{1}{\alpha-\beta} \left\{ \frac{E E_1}{\eta_1 \eta} - \left( \frac{E}{\eta} + \frac{E_1}{\eta_1} \right) \beta \right\}$$

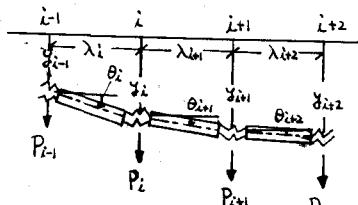


図1

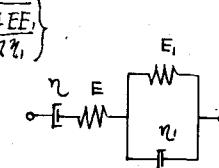


図2 Maxwell-Kelvin body

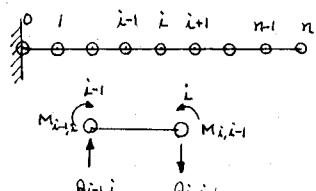


図3

(図3) のような剛体要素におけるその両端 ( $i-1$  及び  $i$  端) におけるヒンジ断力 ( $Q_{i-1,i}$  及び  $Q_{i,i-1}$ ) の関係を用いると、

$$Q_{i,i-1} = [-k_i^* D_i^{-1}(t), k_i^* D_i^{-1}(t)] \begin{bmatrix} y_{i-2} - 2y_{i-1} + y_i \\ y_{i-1} - 2y_i + y_{i+1} \end{bmatrix}$$

$$Q_{i,i+1} = [-k_i^* D_i^{-1}(t), k_i^* D_{i+1}^{-1}(t)] \begin{bmatrix} y_{i-1} - 2y_i + y_{i+1} \\ y_i - 2y_{i+1} + y_{i+2} \end{bmatrix}$$

節点間に属する Stiffness Matrix は、次のように考えることができる。  
節点における力の釣合いを、考えると（図 4 参）

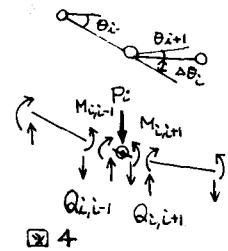


図 4

$$P_i = Q_{i-1,i} - Q_{i,i+1} = \frac{M_{i-1,i} - M_{i,i}}{\lambda} = \frac{M_{i+1,i} - M_{i,i+1}}{\lambda} \quad \dots \dots \dots \quad (1)$$

この節点  $i$  の節点変位ベクトルを  $\bar{Z}_i$  とし、節点反力ベクトルを  $M_i$ 、係数マトリックス  $B$  を  $B = [1, -2, 1]^T$  とすると、次式のような関係式が成立する。ただし  $\bar{Z}_i = [y_{i+1}, y_i, y_{i-1}]^T$

$$M_i = k_i^* D_i^{-1}(t) \cdot B \cdot \bar{Z}_i = k_i^* D_i^{-1}(t) \cdot \bar{Z}_i$$

これを、(1)式に代入して整理すると、

$$P_i = B \cdot D_i^{-1}(t) \begin{bmatrix} k_{i-1}^* & 0 & 0 \\ 0 & k_i^* & 0 \\ 0 & 0 & k_{i+1}^* \end{bmatrix} \begin{bmatrix} B \bar{Z}_{i-1} \\ B \bar{Z}_i \\ B \bar{Z}_{i+1} \end{bmatrix} \quad \dots \dots \dots \quad (2)$$

$\bar{Z}_i$  について次に示すような近似的逐次積分を行なう。

$$D_i^{-1}(t) \cdot \bar{Z}_i = \bar{Z}_i^{(n)} - \gamma \bar{Z}_i^{(n)} - \delta \bar{Z}_i^{(n)}$$

$$\text{ただし } \bar{Z}_i^{(n)} \approx \Omega_1 \bar{Z}_i^{(n)} + e^{-\alpha \Delta t} \bar{Z}_i^{(n-1)} \quad \text{ここで } \begin{cases} \Omega_1 = (1 - e^{-\alpha \Delta t}) / \alpha \\ \Omega_2 = (1 - e^{-\beta \Delta t}) / \beta \end{cases}$$

$$\bar{Z}_i^{(n)} \approx \Omega_2 \bar{Z}_i^{(n)} + e^{-\beta \Delta t} \bar{Z}_i^{(n-1)}$$

$$h_i^{(n)} = \gamma \cdot k_i^* B \bar{Z}_i^{(n)} + \delta \cdot k_i^* B \bar{Z}_i^{(n)}$$

以上を、(2)式に代入してやると、

$$P_i^{(n)} = B \begin{bmatrix} k_{i-1}^* & 0 & 0 \\ 0 & k_i^* & 0 \\ 0 & 0 & k_{i+1}^* \end{bmatrix} \begin{bmatrix} B \bar{Z}_{i-1}^{(n)} \\ B \bar{Z}_i^{(n)} \\ B \bar{Z}_{i+1}^{(n)} \end{bmatrix} + h_i^{(n)} \quad \text{ただし } h_i^{(n)} = B \begin{bmatrix} h_{i-1} \\ h_i \\ h_{i+1} \end{bmatrix}$$

$(M)$  は、Lumped Mass Matrix、 $R^*$  は、節点外力ベクトルとする。したがって  $1 \sim N$  まで変化する時、 $\bar{Z}_{i-1}^{(n)}, \bar{Z}_i^{(n)}, \bar{Z}_{i+1}^{(n)}$  に含まれるタワミのベクトルを、 $y_i^{(n)}$  とし、その係数を合成した Stiffness Matrix を  $[K^*]$ 、力の緩和項を  $H = [h_1, h_2, \dots, h_N]^T$  とおくと、振動方程式は、次式のようになる。

$$[M] \ddot{y}_i^{(n)} + [K^*] y_i^{(n)} = H^{(n)} + R^*$$

上式中から主振動方程式を抜き出し、これを  $\ddot{y}_i$  とし、時間に関する explicit な中央差分で、近似すると、 $y_i^{(n+1)} = 2y_i^{(n)} - y_i^{(n-1)} + \Delta t^2 [M]_{11}^{-1} \left\{ -[K^*]_{11} y_1^{(n)} - [K^*]_{12} y_2^{(n)} + H_1^{(n)} \right\}$

ここにて  $[K^*]_{ij}$  は、支点以外の点で、支点による搅乱の影響を受け、また  $[M]_{11}, [K]_{11}, H_1$  は、影響を受けない点の Matrix 及び Vector である。なお計算結果は、発表の際に譲る。