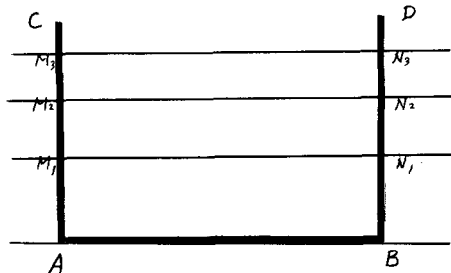


信州大学正員。夏目正太郎

石川清志

§ 1. ま え が き

内部摩擦のある骨組構造物が、弾性地盤内に置かれ、強制振動をせられる場合の解を求めるものである。構造



物の強制振動は、3つの問題と総合して得られるのである。すなわち、(1) 固有値問題、(2) 境界値問題、(3) 初期値問題である。骨組構造物であるから、その単位となる棒状弾性体のたわみ振動、伸縮振動、あるいはねじれ振動の組合せによって全体の挙動とあらわすことが出来る。故に基本となる微分方程式はよく知られたものを用いて、これらの一般解と特解の和によって表わすことになる。ここでは平面ラーメンを扱う。

外力は演算子構造解析で用いている荷重マトリクス⁽¹⁾として、任意の位置に作用させ、周辺からの土圧は、自重は、質量マトリクス⁽²⁾の概念で取り入れる。地盤はWinklerのパラ定数を仮定し、弾性床上の梁の振動とする。

§ 2. 状 態 量

(i) 伸 縮 振 動

$$\frac{EA}{L^2}(1+\varepsilon_0 \frac{\partial}{\partial t}) \frac{\partial^2 U}{\partial p^2} - \frac{EA}{g} \frac{\partial U}{\partial t^2} - k_u U = g_u e^{i\omega t} \quad (1)$$

$$U = U_h + U_p \quad (2)$$

U_h は 同次解であり、 U_p は特解を示す。したがって

$$U_h = L \cos \mu p \sin \mu p \cdot M_h e^{i\omega t} \quad (3)$$

$$\mu^2 = \left(\frac{EA \omega^2}{g} - k_u \right) \frac{L^2}{(1+i\varepsilon_0 \omega) EA} \quad (4)$$

M_h : 未定定数 (固有マトリクス)

附加質量を考慮するときは質量マトリクス $C_0(p)$ が挿入される

$$U_h = L \cos \mu p \sin \mu p \cdot C_0(p) M_h e^{i\omega t} \quad (5)$$

と書かれる。

特解は外力による荷重マトリクス $K_0(x)$ が加わり、

$$U_p = L \cos \mu' p \sin \mu' p \cdot C_0'(p) [M_p + \langle K_0(x) \rangle] e^{i\omega t} \quad (6)$$

$$\mu'^2 = \left(\frac{EA p^2}{g} - k_u \right) \frac{L^2}{(1+i\varepsilon_0 p) EA}$$

(ii) た わ み 振 動

$$\frac{EI}{L^2}(1+\varepsilon_0 \frac{\partial}{\partial t}) \frac{\partial^4 w}{\partial p^4} + \frac{EA}{g} \frac{\partial^2 w}{\partial t^2} + k_w w = g_w e^{i\omega t} \quad (7)$$

$$w = w_h + w_p \quad (8)$$

添字の h は同次解で p は特解を示す。

$$w_h = L \cos \nu p \sin \nu p \cdot \text{ch} \nu p \cdot \text{sh} \nu p \cdot N_h e^{i\omega t} \quad (9)$$

$$\nu^4 = \left(\frac{EA \omega^2}{g} - k_w \right) \frac{L^4}{(1+i\varepsilon_0 \omega) EI} \quad (10)$$

N_h : 未定定数 (固有マトリクス)

同様に附加質量があるときは $C_w(p)$ が入る。

$$w_h = L \cos \nu p \sin \nu p \cdot \text{ch} \nu p \cdot \text{sh} \nu p \cdot C_w(p) N_h e^{i\omega t} \quad (11)$$

特解は荷重マトリクス $K_w(x)$ が加わり

$$w_p = L \cos \nu' p \sin \nu' p \cdot \text{ch} \nu' p \cdot \text{sh} \nu' p \cdot C_w'(p) [N_p + \langle K_w(x) \rangle] e^{i\omega t} \quad (12)$$

$$\nu'^4 = \left(\frac{EA p^2}{g} - k_w \right) \frac{L^4}{(1+i\varepsilon_0 p) EI}$$

線材形の弾性体の振動としては平面構造の場合は上記の2方向の挙動の単純な組合せで充分である。故に構造物としての状態量もこれらの変位から誘導されるものの組合せでよい。同次解で示せば

伸縮: $U = L \cos \mu p \sin \mu p \cdot M e^{i\omega t}$

軸力: $F = \frac{MEA}{L} L \sin \mu p \cos \mu p \cdot M e^{i\omega t}$

たわみ: $w = L \cos \nu p \sin \nu p \cdot \text{ch} \nu p \cdot \text{sh} \nu p \cdot N e^{i\omega t}$

たわみ角: $\theta = \frac{\nu}{L} L \sin \nu p \cos \nu p \cdot \text{sh} \nu p \cdot \text{ch} \nu p \cdot N e^{i\omega t}$

曲げモーメント: $M = \frac{\nu^2 EI}{L^2} L \cos \nu p \sin \nu p \cdot \text{ch} \nu p \cdot \text{sh} \nu p \cdot N e^{i\omega t}$

せん断力: $S = \frac{\nu^3 EI}{L^3} L \sin \nu p \cos \nu p \cdot \text{sh} \nu p \cdot \text{ch} \nu p \cdot N e^{i\omega t} \quad (13)$

となるので、同次解、特解をそれぞれ記号的に書ける状態量

$$W_L(p) = D_L R_L(p) C_L(p) X_L e^{i\omega t} \quad ; \quad W_R(p) = D_R R_R(p) C_R(p) [X_R + \langle K(\omega) \rangle] e^{i\omega t} \quad (14)$$

である。この中の固有マトリクス X_L, X_R を求めることにより、状態量を求めることが出来るのであって、そのために、同次解から固有値方程式と境界条件にて求め、振動の固有値を定めなければならない。また、特解からは、座部の水平部材の状態量と、ラーメン隅角部 A, B をすり抜けて、地層を移行し、C 端、D 端の自由境界端へ到達させる演算を行えばよい。

(i) 同次解の移行演算

状態量の隣接する部材間には単なる射影による連続条件で結ぶことが出来る。射影マトリクスを Π とすれば

$$W_{L+1}(0) = \Pi \cdot W_L(p) \quad (15)$$

p : A 点では 0 をとり、その他は 1

Π : A 点では Π_A , B 点では Π_B であり、E

移行演算の漸化式として、

$$X_k = G_{k-1} X_1 \quad (16)$$

で示される。

(ii) 特解の移行演算

同次解と同様になるが、荷重マトリクスが加えられるのでその部分のみ記法と異なす。

$$X_k = G_{k-1} X_1 + P_{k-2} + \langle K(\omega) \rangle \quad (17)$$

(iii) 境界条件

今、この図のように取れる自由境界であるので C 端と D 端も、軸力、曲げモーメント、せん断力が消滅する。すなわち

$$B = \begin{bmatrix} -\sin \mu & \cos \mu & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & -\cos \nu & -\sin \nu & \dot{\chi} \nu & \dot{\chi} \nu \\ 0 & 0 & \sin \nu & -\cos \nu & \dot{\chi} \nu & \dot{\chi} \nu \end{bmatrix} C(0) \quad (18)$$

$$B' X_L = 0 \quad (18)$$

である。

§ 3. 固有値方程式

C 端、D 端にて式(18)を造り、移行演算の結果式(16)を代入すれば

$$\begin{bmatrix} B'_1 G_{L-1} \\ B'_0 G_{L-1} \end{bmatrix} X_1 = 0 \quad (19)$$

つまり X_1 のすべての要素が 0 ではないので、

$$\begin{vmatrix} B'_1 G_{L-1} \\ B'_0 G_{L-1} \end{vmatrix} = 0 \quad (20)$$

となるべきである。これから固有値方程式と

する。固有振動数 ω が求まるとそれを式(19)に代入し、

X_1 にある未定定数の 1 つを Ω で表わすとすれば

$$X_1 = P(\omega) \Omega \quad (21)$$

となる。

§ 4. 固有マトリクス (特解)

式(17)を同次解と同様に式(18)に代入すれば、C 端と D 端とを一続きととめ

$$B' G_L X_1 = -B' [P + \langle K(\omega) \rangle] \quad (22)$$

より固有マトリクス X_{p1} が求まる。これで特解系となる状態量 Ω すべて既知となったわけである。

§ 5. 初期条件

外力が作用して振動が開始されるのでありとすめば、時間 $t=0$ のとき静止の状態にある。これを初期条件とすれば、伸縮、たわみ、それらの変位速度ととって 0 とする。構造物としては、全体の水平方向、鉛直方向の変位とその変位速度と 0 とすることに作る。

これら構造物の変位を Fourier 級数で表わすとすれば、未定係数 Ω_n を含む連立方程式と造ることが出来る。それは

$$A_n \Omega_n = B_n \quad (23)$$

と記せば、 A_n は Fourier 係数により出来るマトリクス、 B_n も同様である。A は同次解、B は特解。ここにおいて、すべて既知量となったので、各部材の状態量 Ω

$$W_L(\omega) = \sum D_L R_L(\omega) C_L(p) P_n(\omega) \Omega_n e^{i\omega t} + D_R R_R(\omega) C_R(p) [G_R X_1 + P_{R-1} + \langle K(\omega) \rangle] e^{i\omega t} \quad (24)$$

で表わす。

参考文献

- 1) 谷本・石川 共著：演算子法構造解析 I (森北出版)
- 2) 谷本 昭之助 著：マトリクス構造解析 (日刊工業出版)