

信州大学正員 〇 夏目正太郎
 “ “ 石川 清志

§1. はじめに

層状のウィンクラ-弾性地盤内に、U字型の平面ラーメンが埋設されている。(図-1参照) 水平部材B-Cは下層内にあり、鉛直部材A-B, C-Dは上層に位置し、A端、D端は上下動は止められ、D端は水平動も止められたヒンジ支えである。各部材は弾性床土の上のりとして挙動するものとす。更に、部材には、内部摩擦、と外部摩擦による減衰があり、いずれも変位速度と比例するものとす。

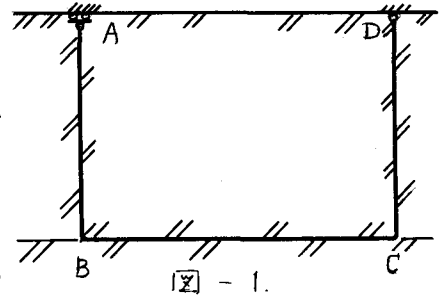


図-1.

平面構造物としての挙動と論ずるのであるが、一本の棒の伸縮、たわみ振動の組み合わせとして全体振動を考へられる。従つて、伸縮振動、たわみ振動の解は一般解と特殊解との和で示される。そして外力による強制振動として特殊解の方で荷重マトリクスで扱うことになるので、一般解と特殊解との微分方程式は同じ型をしている。

$$U = U_h + U_p : U_h = L \cos \mu p \sin \mu' p \int \dot{U}_{ph} e^{i\omega t}, \quad U_p = L \cos \mu' p \sin \mu' p \int [\dot{U}_{ph} + \langle K \dot{U} \rangle] e^{i\omega t} \quad (1)$$

$$\mu^2 = \frac{A r \omega^2 / g + k_u + i \omega k_u}{E A (1 + i \omega \varepsilon_u)} L^2 ; \quad \mu'^2 = \frac{A r p^2 / g + k_u + i \omega k_u}{E A (1 + i \omega \varepsilon_u)} L^2 \quad (2)$$

$$W = W_h + W_p : W_h = L \cos \nu p \sin \nu' p \operatorname{ch} \nu' p \operatorname{sh} \nu' p \int \dot{W}_{ph} e^{i\omega t}, \quad W_p = L \cos \nu' p \sin \nu' p \operatorname{ch} \nu' p \operatorname{sh} \nu' p \int [\dot{W}_{ph} + \langle K \dot{W} \rangle] e^{i\omega t} \quad (3)$$

$$\nu^2 = \frac{A r \omega^2 / g - k_w - i \omega k_w}{E I (1 + i \omega \varepsilon_w)} L^4 ; \quad \nu'^2 = \frac{A r p^2 / g - k_w - i \omega k_w}{E I (1 + i \omega \varepsilon_w)} L^4 \quad (4)$$

とにおいて、自重と土圧分布を考慮するときは、座標マトリクスの後に、自重、土圧による変位マトリクス①を挿入すべきである。この種のもは、付加変量として振動体と共に挙動するものとして処理されるのである。故に一部材の状態量としてはこれら 変位から誘導される軸力、たわみ角、曲げモーメント、せん断力がそれに當り、これらを一線にくくって

$$W_{h,p} = \begin{bmatrix} U \\ F \\ W \\ \theta \\ M \\ S \end{bmatrix}_{h,p} \quad (5)$$

となる。各節点では 移行演算が行われるが、変位量の等しいことと、力釣り合いにより、剛性マトリクス Π を併介して

$$W_{r+1} = \Pi W_r \quad (6)$$

から

$$\begin{bmatrix} \dot{W}_u \\ \dot{W}_w \end{bmatrix}_{r+1,h} = G_{rh} \begin{bmatrix} \dot{W}_u \\ \dot{W}_w \end{bmatrix}_r ; \quad \begin{bmatrix} \dot{W}_u \\ \dot{W}_w \end{bmatrix}_{r+1,p} = G_{rp} \begin{bmatrix} \dot{W}_u \\ \dot{W}_w \end{bmatrix}_{r,p} + Q_{r+1} + \langle K \dot{W} \rangle \quad (7)$$

を得る。

§2. 境界条件と固有値計算

図-1に見られるように、A点とD点とが境界条件を定めることになる。

$$B_L N_L = 0, \quad B_R N_R = 0 \quad (8)$$

特殊解の移行演算結果を入れて N_L, N_R を消去すれば固有マトリクス N_1 を求める連立方程式となり、外力によって決まるものである。よって同次解の移行演算結果からは、固有値方程式が得られその根が複素固有値として求められる。

$$B N_1 = 0 : \det |B| = 0 \quad (9)$$

N_1 のうち1つ未定常数と Ω として右の固有値を入れ込む

$$N_1 = P(\omega) \cdot \Omega \quad (10)$$

とすることが出来る。故に状態量

$$W_p = \sum_{i=1}^n D R C [P_i(\omega) \Omega_i e^{i\omega t} + D R C [K_p N_p + Q_{p+1} + \langle K_p \rangle] e^{i\omega t}] \quad (11)$$

となる。ここにおいて初期条件すなわち、変位と変位速度がない静止であるとすれば、これら変位を FOURIER 級数で表わしておく。その変位がゼロであるから、 Ω_n を決める方程式を得る

$$A \Omega = B \quad (12)$$

ここにおいてすべての未知数が求まったので、時間による状態量を求めることが出来る。A 点における水平変位を示すと図-2である。弾性体の振動は減衰作用により次第に消滅し、外力の振動だけが残っている様子が

47.3664138 + i 0.11217958
61.0079644 + i 1.86035363
72.7218378 + i 2.63142845
101.2537724 + i 4.10749939
110.2035430 + i 5.06922572
121.1954342 + i 7.18539532
136.3503689 + i 8.54138387
152.4760779 + i 11.68696802
197.5688488 + i 19.69971841
407.1570014 + i 85.52909810
411.0727085 + i 88.53094380
431.9961532 + i 97.0087730

E: $2.1 \times 10^6 \text{ kg/cm}^2$ EI=364.3 A: 0.0058 m^2 $\gamma = 7.8\%$
 $\epsilon = 0.001$ $k_1 = 10\%$ $k_2 = 1\%$ $L = 8 \text{ m}$.
 $\tau_{01} = 2.5 \text{ sec}$ $\tau_{02} = 2.0 \text{ sec}$

表: 複素固有値

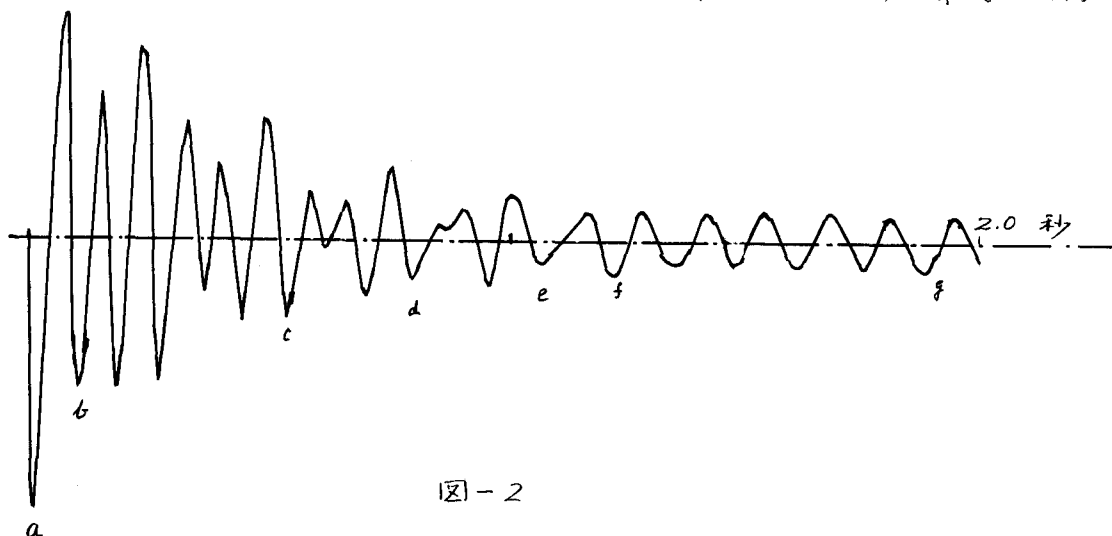


図-2

わかる。部材の各部の変位、応力等と求めるので、振動時に生ずる応力分布により、耐震的配慮をも可能である。

参考文献: 谷本勉・助著 マトリクス構造解析 (日刊工業新聞社)
 谷本・石川共著 演算子法構造解析I (森北出版)