

# I-262 地中に設置された貯水槽の強制振動

信州大学正員。夏目正太郎

。 。 。 石川清志

金沢工大。谷本勉之助

## 1. まえがき

細長い構造物が地中に建造されているとき、周辺からの振動外力が作用すれば、この構造物には縦振動とたわみ振動とが同時に作用することになる。それ故、あたかも軸力が作用する棒の振動性状を考えることになる。加うる鉛直に建造されていることにより、自重は水圧分布に类似した圧縮力として各部水平断面に軸力のようく働くであろう。特に、地中数十メートルにおよぶ深さにまで達する埋設管ともなれば、自重の影響は見逃がせないものとなる筈である。そして、静的荷重としてではなく、大きなエネルギーをもつた地震等による突き上げがあつたとき、細長い構造物である故に、地中に埋設されても座屈による破壊を考えておかねばならない。この様な環境のもとにある細長い構造物の強制振動は、振動入力としては縦振動とたわみ振動とが同時に作用するとしても、考え方としては、先ず縦振動を解き、それによつて軸方向の圧縮力の大きさを評価して、それによる軸力が作用している棒のたわみ振動を解くようにするのが望ましいと思う。自重に関しては、振動があつろうとなからうと常に作用しているのであるが、動力学的な作用を考えるのである。

## 2. 縦振動について

地中数十メートルを突破して建設されるので、幾つかの地層が分布している。弾性地盤として考えられることは、これら地層ではそれで計算したWinkler常数を考えて、弾性地盤内の棒の縦振動を解くことである。

$$\frac{EA}{L^2} \frac{\partial^2 U}{\partial P^2} - \frac{IA}{g} \frac{\partial^2 U}{\partial X^2} + k_u U = 0 \quad (1)$$

$$U = L \cos \lambda P \sin \lambda P / N_u e^{i \omega t}; \quad \lambda^2 = (\frac{EA\omega^2}{g} + k_u) \frac{L^2}{EA} \quad (2)$$

地層を貫通しているので、棒自身は一様断面と考えてもパラメータが異なるので、細分割して移行演算によらず法を採る。従つて細分割した区間に沿つて自重の分布は、区間の比で

$$w_{p,1} = L / K_1 \left[ \frac{2w_{p,1} - \bar{w}_{p,1}}{w_{p,1} - w_{p,2}} \right] = \frac{1}{2 - \bar{r}} \quad (3)$$

の様な式で示される。故に区間に亘つて積分すれば“分布荷重マトリクス”を得られ(静力学)，これに初速度を乗じて微小区間の平衡条件を考え、分布荷重であることを考慮すれば、振動時における質量マトリクス”を得る。移行演算をするとき、区間の1端( $P=0$ 端)から地端( $P=1$ 端)へ移るにも固有マトリクス  $N$  から  $N'$  の記法にかかる。このとき (3) 式を考慮して

$$N' = C_u N_u \quad (4)$$

とせねがならず、この中の  $C_u$  が“質量マトリクス”である。維振動の状態量として、伸縮変位  $\bar{r}$  と、軸力  $F$  とで  $\bar{r}$  から  $w$  を結合して記せば、同次解では

$$W_u = D_u R_u N_u e^{i \omega t} \quad (5)$$

のようになり、(2) 式を参照して導き出されるのである。添え字  $u$  は伸縮変位によることを示す。連続条件を示すと、

$$D_{ur} R_{ur} N_{ur} = D_{ur'} R_{ur'} N'_{ur'} \quad (6)$$

となるので、漸化方式により、最初の区間の固有マトリクス  $N$  で各区間を山らと表示出来、最後に境界条件にて、振動方程式を得る。これにより  $C_u$  が存在するときの振動( $\omega$ )の固有値が定まる。

(2) 式で判るように未定常数  $\Omega_1$  は以上の要素であるので、固有値が決定されると、それまでの固有値  $\omega$  と  $\Omega_1$

$$N_{\nu} = P_{\nu}(\omega) \Omega_1 \quad (7)$$

の関係を得る。次に、縦振動外力が作用しているのであるからこれを特解として求めれば、荷重マトリクス  $K$  の中に外力の大きさをとり入れて、

$$N'_{\nu} = C_{\nu} N_{\nu} + K \quad (8)$$

で、その状態量は

$$W_{\nu} = D_{\nu} R_{\nu} (C_{\nu} N_{\nu} + \langle K \rangle) \sin \nu t \quad (9)$$

となる故に、同次方程式の解と共に記せば

$$W_{\nu} = \sum D_{\nu} R_{\nu} \underbrace{\int (\omega) \Omega_1 e^{i \nu t}}_{G_{\nu}} + D_{\nu} R_{\nu} \langle K \rangle (C_{\nu} N_{\nu} + \langle K \rangle) \sin \nu t \quad (10)$$

ここで未定常数  $\Omega_1$  を決定するために初期条件として、伸縮がないことと、初期変形速度がゼロを入れることにより、連立方程式を立てるのであるが、各固有値  $\omega$  と  $\Omega_1$  があるのでこれらを位の式と速度の式とフーリエ級数で表すと、同乗項の係数の和がゼロになることで、(10)式より特解  $N'$  は未定常数  $\Omega_1$  が次のようにして定まる。

$$A(\omega) \cdot \Omega_1 = B(\omega) \quad (11)$$

求まつた  $\Omega_1$  は (11) へ代入するとともに、各区間にわたる状態量が定められる。

### 3. ためみ振動について

縦振動の解より、軸力の大きさがわかつたので、軸力が作用している棒としてためみ振動の方程式を書く。

$$\frac{EI}{L^4} \frac{d^4 \omega}{dx^4} + \frac{|F|}{L^2} \frac{d^2 \omega}{dx^2} + \frac{RA}{g} \frac{d^2 \omega}{dx^2} + k_w \omega = 0 \quad (12)$$

となるが、この解は物理的常数や軸力の大きさ  $R$  よりも通り考え方にはならない。すなはち

$$(A) \frac{RA\omega^2}{g} - k_w > 0 : \omega = L \cosh \mu p \sinh \mu p \cos \nu p \sin \nu p \sqrt{N} e^{i \nu t}, \left[ \begin{array}{l} \mu \\ \nu \end{array} \right] = \sqrt{\frac{|F|}{EI}} \sqrt{1 + \sqrt{1 + \frac{4EI}{|F|^2} \left( \frac{RA\omega^2}{g} - k_w \right)}} \cdot L$$

$$(B) \frac{RA\omega^2}{g} - k_w = 0 : \omega = L \nu p \cos \nu p \nu p \sin \nu p \cos \nu p \sin \nu p \sqrt{N} e^{i \nu t}, \nu = \sqrt{\frac{|F|}{EI}} \cdot L \quad (13)$$

$$(C) 0 > \frac{RA\omega^2}{g} - k_w > -\frac{|F|^2}{4EI^2} : \omega = L \cosh \mu p \sin \mu p \cos \nu p \sin \nu p \sqrt{N} e^{i \nu t}, \left[ \begin{array}{l} \mu \\ \nu \end{array} \right] = \sqrt{\frac{|F|}{2EI}} \sqrt{1 + \sqrt{1 + \frac{4EI}{|F|^2} \left( \frac{RA\omega^2}{g} - k_w \right)}} \cdot L$$

$$(D) \frac{RA\omega^2}{g} - k_w = -\frac{|F|^2}{4EI} : \omega = L \mu p \cos \mu p \mu p \sin \mu p \cos \mu p \sin \mu p \sqrt{N} e^{i \nu t}, \mu = \sqrt{\frac{|F|}{2EI}} \cdot L$$

$$(E) -\frac{|F|^2}{4EI} > \frac{RA\omega^2}{g} - k_w : \omega = L e^{\nu p} \cos \nu p e^{\nu p} \sin \nu p e^{-\nu p} \cos \nu p e^{-\nu p} \sin \nu p \sqrt{N} e^{i \nu t}, \left[ \begin{array}{l} \nu \\ \nu \end{array} \right] = \frac{L}{2\sqrt{|F|}} \sqrt{\frac{4EI}{|F|^2} \left( k_w - \frac{RA\omega^2}{g} \right)} + 1$$

となる。故に細分割した各区間ににおいて、(A)～(E) のうちどの領域に入るかを考慮して、移行演算を続行し、同次解からは、ためみ振動固有値が、それまでの縦振動の強さとともに求まるし、ためみ振動強制力によらず、状態量を算定出来る。また、縦振動の強さが変化すれば、同次解におけるためみ振動数を固定しておいて、軸力による座屈値をも算定出来る。これが細長い構造物であれば必ず考慮されねばならぬ点であり、その大きさの分布や振動数と関連づけておきたいと欲っている。解析方法は、縦振動のものと殆んど同じでなく、境界条件は底部のものと、最上端のものとをそれぞれ2つずつあるので、Nに含まれる4つの未定常数を消去したり(同次解)、決定(アリ(特解))する。なお初期条件  $\Omega_1$  を決定する手法も既述と同じである。

### 4. まとめ

平面骨組構造の強制振動を手がけようとしているときに、連続体として骨組構造を振動させられ、面内・面外・拳動とも考慮せねばならぬ。そこで到達する一段階手前にて整理してみたものである。