

1. まえがき

弾性基礎上に置かれた直方体が、その上面の中央に矩形分布の一樣圧縮荷重を受け下の場合について、弾性基礎を縦方向にのみ抵抗するばねと考へて、級数解法により、3次元応力解析を行なつたので報告する。

2. 基本解と変位および応力

釣合方程式の解を変位ベクトル  $u, v, w$  で次のように表わす。

$$2G u = -\text{grad } F + 4(1-\nu)\bar{u} + 2\text{rot } \Theta \quad (1)$$

ここで

$$F = \bar{\Phi}_0 + R\bar{\Phi} \quad (2) \quad \nabla^2 \bar{\Phi}_0 = 0, \quad \nabla^2 \bar{\Phi} = 0, \quad \nabla \cdot \Theta = 0 \quad (3)$$

$$\bar{\Phi} = (\bar{\Phi}_1, \bar{\Phi}_2, \bar{\Phi}_3), \quad \Theta = (\Theta_1, \Theta_2, \Theta_3), \quad R = (x, y, z)$$

また、 $G$  はせん断弾性係数、 $\nu$  はポアソン比を表わすものとする。式(3)に示されているように、 $\bar{\Phi}_0, \bar{\Phi}_2, \bar{\Phi}_3$  ( $i=1, 2, 3$ ) 等は3次元の調和関数である。したがって、式(2)により  $F$  は3次元の重調和関数となる。これらの諸関数の記載は省略するが、式(1)から導出される変位および応力は、例えは、次のようである。

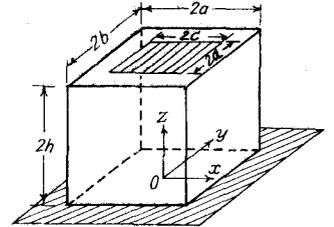


図-1

$$2G w(n, s) = \sum_{n=0}^{\infty} \sum_{s=0}^{\infty} \cos \beta_s y \sin knz \{ -kn A_n^{(1)} + 2\beta_s A_n^{(2)} \} \cosh lns x + kn A_n^{(2)} x \sinh lns x \quad (4)$$

$$2G w(n, i) = \sum_{n=0}^{\infty} \sum_{i=0}^{\infty} \cos di x \sin knz \{ -kn B_n^{(1)} + 2di B_n^{(2)} \} \cosh mni y + kn B_n^{(2)} y \sinh mni y \quad (5)$$

$$2G w(i, s) = \sum_{i=0}^{\infty} \sum_{s=0}^{\infty} \cos di x \cos \beta_s y \{ \gamma_s C_s^{(1)} + (3-4\nu) C_s^{(2)} \} \sinh \gamma_s z + \{ \gamma_s \bar{C}_s^{(1)} + (3-4\nu) \bar{C}_s^{(2)} \} x \times \cosh \gamma_s z - \gamma_s C_s^{(2)} z \cosh \gamma_s z - \gamma_s \bar{C}_s^{(2)} z \sinh \gamma_s z \quad (6)$$

$$\bar{\sigma}_z(n, s) = \sum_{n=0}^{\infty} \sum_{s=0}^{\infty} \cos \beta_s y \cos knz \{ (2\nu lns A_n^{(2)} - kn^2 A_n^{(1)} - 2\beta_s kn A_n^{(2)}) \cosh lns x + kn^2 A_n^{(1)} x \sinh lns x \} \quad (7)$$

$$\bar{\sigma}_z(n, i) = \sum_{n=0}^{\infty} \sum_{i=0}^{\infty} \cos di x \cos knz \{ (2\nu mni B_n^{(2)} - kn^2 B_n^{(1)} + 2diki B_n^{(2)}) \cosh mni y + kn^2 B_n^{(2)} y \sinh mni y \} \quad (8)$$

$$\bar{\sigma}_z(i, s) = \sum_{i=0}^{\infty} \sum_{s=0}^{\infty} \cos di x \cos \beta_s y \{ \gamma_s^2 C_s^{(1)} + 2(1-\nu) \gamma_s C_s^{(1)} \} \cosh \gamma_s z + \{ \gamma_s^2 \bar{C}_s^{(1)} + 2(1-\nu) \gamma_s \bar{C}_s^{(2)} \} \sinh \gamma_s z - \gamma_s^2 C_s^{(2)} z \sinh \gamma_s z - \gamma_s^2 \bar{C}_s^{(2)} z \cosh \gamma_s z \quad (9)$$

ここで

$$lns = \sqrt{kn^2 + \beta_s^2}, \quad mni = \sqrt{kn^2 + di^2}, \quad \gamma_s = \sqrt{di^2 + \beta_s^2} \quad (10)$$

$$di = i\pi/a, \quad \beta_s = s\pi/b, \quad kn = n\pi/2h \quad (i, s, n = 0, 1, 2, \dots) \quad (11)$$

$$2G w = 2G (w(n, s) + w(n, i) + w(i, s)), \quad \bar{\sigma}_z = \bar{\sigma}_z(n, s) + \bar{\sigma}_z(n, i) + \bar{\sigma}_z(i, s) \quad (12)$$

また、上記の諸式は、応力状態が  $x=0$  面、 $y=0$  面に對して対称となることを考慮してある。 $A_n^{(1)}, B_n^{(1)}, C_s^{(1)}, \bar{C}_s^{(1)}$  等は決定されるべき未知定数である。

3. 境界条件と未知定数の関係式

$$(\tau_{xy})_{x=\pm a} = 0, \quad (\tau_{xz})_{x=\pm a} = 0 \quad \text{より}$$

$$A_n^{(3)} = 0, \quad A_n^{(1)} = A_n^{(2)} (2\nu - 1 + lns a \coth lns a) / lns \quad (13)$$

$$(\tau_{xy})_{y=\pm b} = 0, \quad (\tau_{yz})_{y=\pm b} = 0 \quad \text{より}$$

$$B_n^{(3)} = 0, \quad B_n^{(1)} = B_n^{(2)} (2\nu - 1 + mni b \coth mni b) / mni \quad (14)$$

$$(\tau_{xz})_{z=0} = 0, \quad (\tau_{yz})_{z=0} = 0 \quad \text{より}$$

$$\bar{C}_s^{(3)} = 0, \quad \bar{C}_s^{(1)} = -(1-2\nu) \bar{C}_s^{(2)} / \gamma_s \quad (15)$$

$(U_z)_{z=2h} = 0, (U_y)_{z=2h} = 0$  より

$$C_{is}^{(1)} = 0, C_{is}^{(2)} = \{ C_{is}^{(2)} (2h \gamma_{is} \cosh 2h \gamma_{is} - 1 + 2\nu) + 2h \gamma_{is} \bar{C}_{is}^{(2)} \} / \gamma_{is} \quad (16)$$

したがって、基本解に含まれる12個の未知定数が、上式の使用により、4個の未知定数に減少する。

$(\sigma_z)_{z=2h} = -p(x, y)$  より

$$\sum_{n=0}^{\infty} (n I_{is}^1 A_{ns}^{(2)} + n J_{is}^1 B_{nc}^{(2)}) + K_{is}^1 C_{is}^{(2)} + \bar{K}_{is}^1 \bar{C}_{is}^{(2)} = -p_{is} \quad (17)$$

$(\sigma_z)_{z=0} = K(\omega)_{z=0}$  より (K: 地盤反力係数)

$$\sum_{n=0}^{\infty} (n I_{is}^2 A_{ns}^{(2)} + n J_{is}^2 B_{nc}^{(2)}) + K_{is}^2 C_{is}^{(2)} + \bar{K}_{is}^2 \bar{C}_{is}^{(2)} = 0 \quad (18)$$

$(\sigma_x)_{x=\pm a} = 0$  より

$$I_{ns} A_{ns}^{(2)} + \sum_{i=0}^{\infty} (i J_{ns}^3 B_{ni}^{(2)} + i K_{ns}^1 C_{is}^{(2)} + i \bar{K}_{ns}^1 \bar{C}_{is}^{(2)}) = 0 \quad (19)$$

$(\sigma_y)_{y=\pm b} = 0$  より

$$J_{ni} B_{ni}^{(2)} + \sum_{s=0}^{\infty} (s I_{ns}^3 A_{ns}^{(2)} + s K_{ns}^2 C_{is}^{(2)} + s \bar{K}_{ns}^2 \bar{C}_{is}^{(2)}) = 0 \quad (20)$$

したがって、式(17)~式(19)の4群連立一次方程式を解き、未知定数  $A_{ns}^{(2)}, B_{ni}^{(2)}, C_{is}^{(2)}$  および  $\bar{C}_{is}^{(2)}$  を求めればよいことになる。

ここで、未知定数に掛る係数は、例えば、式(17)についてば次のようになる。

$$n I_{is}^1 = \frac{4(h)^{m_i} \epsilon_i}{a(bn^2 + d)^2} \sinh bn a \{ kn^2 d^2 + \nu \beta_s^2 (bn^2 + d^2) \}$$

$$n J_{is}^1 = \frac{4(h)^{m_s} \epsilon_s}{b(mn^2 + \beta_s^2)^2} \sinh mn b \{ kn^2 \beta_s^2 + \nu d^2 (mn^2 + \beta_s^2) \}$$

$$K_{is}^1 = \gamma_{is} \left( \frac{2h \gamma_{is}}{\sinh 2h \gamma_{is}} + \cosh 2h \gamma_{is} \right)$$

$$\bar{K}_{is}^1 = \gamma_{is} \sinh 2h \gamma_{is}, \quad \epsilon_0 = \frac{1}{2}, \quad \epsilon_i = 1 \quad (i \geq 1)$$

$$p_{is} = \frac{2h \gamma_0}{b\pi} \frac{\delta_0 \bar{\delta}_0}{i} \sin d c + \frac{2C \delta_0}{a\pi} \frac{\delta_0 \bar{\delta}_0}{s} \sin \beta_s d + \frac{4\gamma_0}{\pi^2} \frac{\delta_0 \bar{\delta}_0}{i s} \sin d c \sin \beta_s d$$

$$k d \bar{c}, \quad \bar{\delta}_0 = 1, \quad \bar{\delta}_0 = 0, \quad \bar{\delta}_0 = 1 \quad (i \geq 1)$$

#### 4. 数値計算例

$a = b = h$  の Cube の場合 C, 荷重分布が正方形 ( $C = d$ ) の場合を取り扱った。この場合は、 $B_{ni}^{(2)} = A_{ni}^{(2)}$  の関係があるので、3群連立一次方程式を解くことになる。級数の項数を18項まで取り、 $a = 2^m, c = 1^m, K = 20 \text{ kg/cm}^2$  として応力を求め、図-2~図-4を示した。 $\gamma_0$  は荷重強度を表わす。

注) 秦 謹一 「三次元応力問題の解法について」  
北海道大学工学部研究報告, 第13号, P.17, 昭和30年

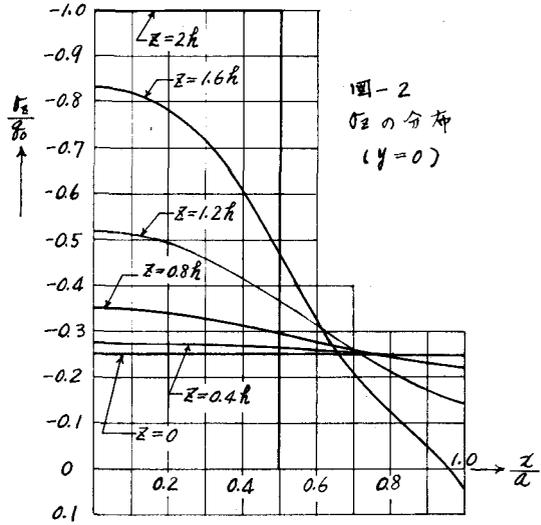


図-2  
 $\sigma_z$  の分布  
( $y=0$ )

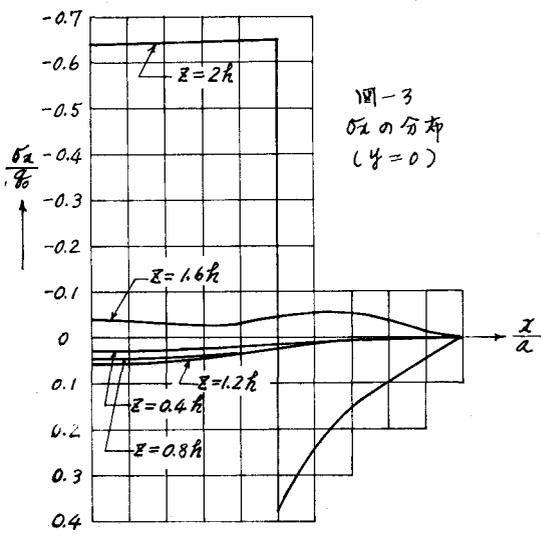


図-3  
 $\sigma_x$  の分布  
( $y=0$ )

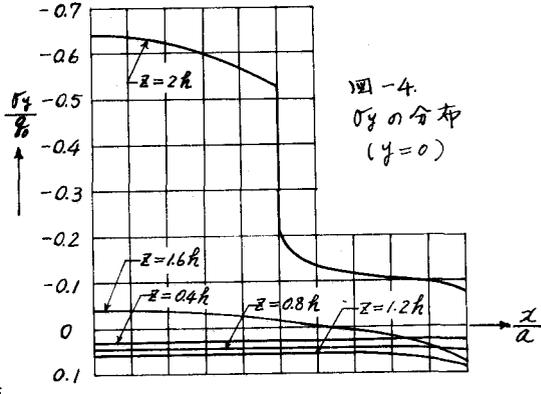


図-4  
 $\sigma_y$  の分布  
( $y=0$ )