地盤と建設 Vol. 5. No. 1. 1987

## 圧密過程中の応力やひずみの挙動

BEHAVIOR OF STREES AND STRAIN DURING CONSOLIDATION

熊 本 直 樹\* (Naoki Kumamoto) 吉 国 洋\*\* (Hiroshi Yoshikuni)

キーワーズ:圧密/<u>応力</u>/沈下/粘性土/バーチカルドレーン/<u>ひずみ</u>/有効応力(IGC:D5)

1. まえがき

圧密に関する解析的研究では、間隙水圧や体積ひずみなどの方向性を持たない量や、境界面の応力や変位 に着目することが多く<sup>11</sup>、粘土内部の応力やひずみの挙動はあまり言及されていない。しかし、間隙水圧の 挙動が同じでも、応力経路が異なる例がしばしば見られる。例えば立方体の圧密を考えると、立方体の側面 の変位を拘束して上端面に荷重を作用させ、上端面からのみ排水させる形式の圧密は、いわゆる一次元圧密 で、線形弾性を仮定すれば間隙水圧を未知数とした熱伝導型の圧密方程式で表わされる。このとき、任意点 の応力はK。線上を通過し、この形式の圧密は「K。圧密」と呼ばれている。ところが、境界面の変形条件 を同じにしても(境界面の側方変位を拘束、上端面に載荷)、排水を側面からのみに変更すると、間隙水圧 や体積ひずみで表わされた圧密方程式は上記「K。圧密」と全く同じになるが、立方体内部の応力やひずみ の挙動は全く異なる。その一例が、著者らがバーチカルドレーン打設地盤を有限要素法で解析するときによ く用いている壁状のドレーンによる圧密で、参考文献2)に示したように、壁状ドレーンに近いところ、すな わち排水面近傍では、圧密初期に等方応力が増加し、そのあと偏差応力が増加する。したがって、この形式 の圧密は、外見上は境界面の側方変位がなく、上端面のみが沈下するので、一般にはK。圧密と呼ばれてい るが、立方体内部の任意点の応力はK。線上は通過しない。

また、三軸圧密試験においては、円柱周面から排水させることが多いが、このときの円柱内部の応力の挙 動も複雑である。例えば、円柱の周面の側方変位を拘束して、上端面のみを沈下させ、周面からのみ排水さ せる試験を「K。圧密試験」と称してしばしば実施されているが、実際には粘土内部の応力はK。線上を通 過せず、真の意味のK。圧密試験ではないことが指摘されている。同様に、バーチカルドレーンによる圧密 (中空円柱の圧密)でも、境界面の変形方向と排水方向とが異なるために、K。圧密と呼ばれている変形条 件のときでさえ、中空円柱内部では応力やひずみが複雑に変化する。

著者らは、立方体の圧密、球の圧密、円柱の圧密および中空円柱の圧密を、文献1)、3)、4)、5)などで論 じているが、これらはいずれも間隙水圧、体積ひずみあるいは境界面の変位や応力に着目したものであった。 そこでこの論文は、以下の事柄を明らかにすることを目的とする。第1の目的は、圧密過程中の粘土内部の 成分やひずみの成分を、具体的に示すことである。第2の目的は、上記の現象、すなわち圧密方程式は一次 元圧密(K。圧密)と同じになり、また、外見上は(境界面は)一次元的変形しかしないのに、応力やひず みの挙動が複雑になるメカニズムを明らかにすることである。

この研究は解析的に行うので、数学的取扱いを簡単にするために、粘土骨格は線形弾性と仮定し、透水係 数も圧密過程中一定とする。このような仮定は実際の粘土に対しては十分認められるものではないが、排水 方向によって応力やひずみの挙動が変化するメカニズムは十分知ることができる。

*	三菱重	L業株式会社	: 技術	本部 広	島研究所	鉄構・	土木	开究室
**	工博.	広島大学	教授	工学部	第四類			

2. 非回転変形を伴う圧密の方程式とその解

応力やひずみの解を示す前に、間隙水圧および体積ひずみの解を示しておく。粘土骨格の応力ひずみ関係 は等方線形弾性とし、微小ひずみの仮定を置く。また、Darcy則が成立するものとし、透水係数は圧密過程 中一定とする。さらに、粘土の完全飽和、および粘土粒子・間隙水圧の非圧縮性の仮定を置く。このとき、 圧密を静的とみなし、粘土の自重の影響を無視すると、圧密は次の方程式で表わされる<sup>60</sup>。

 $\frac{\partial \mathbf{u}}{\partial \mathbf{t}} = \mathbf{c}_{\mathbf{v}} \nabla^2 \mathbf{u} + \frac{\partial \varphi}{\partial \mathbf{t}}$ grad  $\varphi = \mu \operatorname{rot} \omega$ ここで, u, t, cv, P<sup>2</sup>はそれぞ れ, 間隙水圧, 時間, 圧密係数, U zo Laplacian である。圧密係数 c v は  $c_{v} = \frac{k}{\tau_{w}} (\lambda + 2 \mu) = \frac{k}{\tau_{w} m_{v}}$ である。ここで, k, rw, mvは それぞれ,透水係数,間隙水の単位 体積重量,体積圧縮係数であり, λ, uはLaméの定数である。また、9は (上端面のみ排水面) (b) 球の 圧 「圧密応力」であり、次式で定義さ (a) 立方体の圧密 家 れる。  $\varphi = (\lambda + 2 \mu) e_v + u \cdots (3)$ 7 = 0ここで, ev は体積ひずみである。 式(2)のωは  $\omega = \operatorname{rot} u$  (4) である。ここで、 uは変位ベクトル である。いま、変形を、rot u = 0、  $Z = H_{-}$ すなわち非回転に限定すると、式(2) do = 2ron = re/ruから分かるように, grad  $\varphi = 0$ と ż (d) 中空円柱の圧密 なり、圧密応力 9 は位置的には定数 (c) 円柱の圧密 で,時間のみの関数になる。文献1), 3), 4), 5)などに示しているように, 図1 立方体、球、円柱および中空円柱の座標

<i>a</i> . p	既知				
<b>庄密形式</b>	立方体	球	円 柱	中空円柱	trikking ki
等方压密	$p_s = \overline{p_s} = \overline{p_y} = p$	р	$p_r = \overline{p_r} = p$	$p_{re} = p_{rw} = \overline{p_e} = p$	$\frac{2(1-2\nu)}{1+\nu}$
Ko圧密(p,既知型)	$p_{s} = p$ $U_{sL} = 0,  U_{yL} = 0$		$\overline{\mathbf{p}_{r}} = \mathbf{p}$ $\mathbf{U}_{r0} = 0$	$\frac{\overline{p_r} - p}{U_{re} - 0},  U_{re} = 0$	0
<i>ε,</i> =0圧密	$\overline{p_x} = \overline{p_y} = p$ $U_{z0} = 0$	i i	p <sub>r</sub> == p U <sub>10</sub> == 0	$p = \frac{n^2}{n^2 - 1} p_{re} + \frac{-1}{n^2 - 1} p_{rw}$ $u_{t0} = 0$	<b>1-2</b> 2
中空押し広げ型圧密			vi <del>li e c</del> ej	$\begin{array}{c} p_{rw} = p\\ u_{s0} = 0, \ u_{re} = 0 \end{array}$	$\frac{(n^2-1)(1-2\nu)}{(1-2\nu)n^2+1}$

表1 圧密形式と圧密荷重 p 及び係数α

ure; 円柱周面の半径方向変位, ure, urv; 中空円柱外周面および内周面の半径方向変位, n=re/rv re; 中空円柱外周半径, rv; 中空円柱内周半径

非回転変形を伴う圧密の圧密応力
9は  $\varphi = (1 + \alpha) \mathbf{p} - \alpha \overline{\mathbf{u}} \tag{5}$ という形で表わされる。ここで、αはポアソン比νの関数で、土塊の変形条件によって定まる係数である。 この係数αは, 圧密応力βの増加率を意味する。また, pは  $\mathbf{p} = \mathbf{F}_{\mathbf{x}} \mathbf{p}_{\mathbf{x}} + \mathbf{F}_{\mathbf{y}} \mathbf{p}_{\mathbf{y}} + \mathbf{F}_{\mathbf{z}} \mathbf{p}_{\mathbf{z}} \tag{6}$ という形で表わされる。ここで、 p x 、 p y 、 p z は土塊の境界面に作用させる荷重であり、 F x 、 F y 、 F & は変形条件によって定まる係数である。荷重 p が時間的に一定で,非回転変形を伴う圧密の方程式は, 式(1) および式(5) から次のようになる。  $\frac{\partial u}{\partial t} = c_v \nabla^2 u - \frac{\alpha}{V} \frac{d}{dt} \int_V u dV$ ----- (7) ここで, V は土塊の体積である。ζを位置,τを時間を表わす関数とするとき,式(7)の解は一般に  $U = \sum_{i=1}^{\infty} C_i \left( D_0(\lambda_i \zeta) - D_0(\lambda_i \zeta) \right) |_{\zeta = \zeta_P} \exp\left(-\lambda_i^2 \tau\right)$ (u。:初期間隙水圧)  $ZZ = U = u / u_0$ く。: 排水面 λ<sub>i</sub> :固有値

という形で表わされる。また体積ひずみ e v は

$$\frac{\mathbf{e}_{\mathbf{v}}}{\mathbf{e}_{\mathbf{v}\mathbf{f}}} = 1 - \sum_{i=1}^{\infty} C_i D_0(\lambda_i \zeta) \exp(-\lambda_i^2 \tau) \qquad \dots$$

という形で表わされる。ここで、 evrは最終体積ひずみである。

次に、具体的に解を示す。図1に 示すように、立方体、球、円柱およ び中空円柱の圧密を考える。立方体 は、1辺の長さをしとし、上面のみ を排水面とする。横方向にx、y座 標をとり、鉛直方向にz座標をとる。 球の半径はr。で表し、半径方向に r座標をとる。そして、球の表面を 排水面とし、等方的な荷重pを表面 に作用させる。円柱の半径はr。で、 半径方向にr座標をとり、周面を排 水面とする。中空円柱の内・外周面 の半径はそれぞれrw、reで、半



····· (9)

轰 3	圧密形式と座標く,	関数Do(li	ζ),	排水面の位置く。	, 時間 τ,	固有値 / i

$\smallsetminus$	1	*	D (1 1)	*	े <sup>36</sup> र			
	ζ	定義	$D_0(\lambda_i \zeta)$	\$p	τ	Tの定義	Alexandra Alexandra de la companya d	
立方体の圧密	Z	r L	$\frac{1}{\lambda_{\perp}} \frac{\alpha}{1+\alpha} \cos \lambda_{\perp} Z + \sin \lambda_{\perp} Z$	0	Т	$\frac{Cvt}{L^2}$	$(1+\alpha)\lambda\cos\lambda - \alpha\sin\lambda = 0$ の根	
球の圧密	R	$\frac{r}{r_0}$	$\frac{\sin\lambda_i R}{\lambda_i R}$	1	Т	$\frac{Cvt}{r_0^2}$	$\left(1-\frac{1+\alpha}{3\alpha}\lambda^2\right)\tan\lambda-\lambda=0$ の根	
円柱の圧密	R	Tro	$J_{o}(\lambda_{i}R)$	1	Т	$\frac{Cvt}{r_0^2}$	$J_{0}(\lambda) - \frac{2\alpha}{1+\alpha} \cdot \frac{1}{\lambda} \cdot J_{1}(\lambda) = 0$ の根	
中空円柱の圧密	R	$\frac{\Gamma}{\Gamma_{w}}$	$J_{o}(\lambda R) - \frac{J_{1}(\lambda n)}{Y_{1}(\lambda n)} Y_{o}(\lambda R)$	1	4n²T	$\frac{Cvt}{d_e^2}$	$D_{o}(\lambda) + \frac{2\alpha}{(1+\alpha)(n^2-1)\lambda} D_{1}(\lambda) = 0$ の根	

J.Y:Bessel関数 n=re/re de=2re D1:DoでJ0, YoをJ1, Y1と置いたもの

径方向にr座標をとる。また、内周面のみが、排水面である。

これらの圧密応力  $\mathcal{P}$  は、前述のように、式(5) で与えられるが、圧密荷重 p および  $\alpha$  は表1に示すとおり である。また、間隙水圧U (=u/u<sub>0</sub>) は式(8) に示すとおりであるが、C<sub>i</sub>,  $\lambda_i$ ,  $\zeta$ , D<sub>0</sub>( $\lambda_i$   $\zeta$ ),  $\zeta_p$ , τ は表2 および表3 に示すとおりである。また、体積ひずみ e v も式(9) および表2, 表3 から、具体的に 定めることができる。なお、中空円柱の圧密で n という記号が用いられているが、これは中空円柱の外径と 内径の比(つまり、n=de/dw=re/rw)である。

3. 圧密過程中の応力やひずみ

3.1 立方体の圧密

T

図1(a)に示す立方体(排水方向はz方向のみ)の場合,ひずみは式(10)~式(12)で与えられる。

$$\varepsilon_{x} = \overline{\varepsilon}_{x} = \frac{u_{xL}}{L}$$
(10)  

$$\varepsilon_{y} = \overline{\varepsilon}_{y} = \frac{u_{yL}}{L} = \varepsilon_{x}$$
(\therefore u\_{xL} = u\_{yL}) (11)  

$$\overline{\varepsilon}_{z} = \frac{u_{z0}}{L}$$
(12)

ここで、 $u_{xL}$ ,  $u_{yL}$ ,  $u_{z0}$ はそれぞれ、x=L, y=L, z=0 の面の変位である。なお、x=0, y=0, z=L の面の変位は0 としている。  $\varepsilon_z$  については平均値しか与えられていないが、任意点の  $\varepsilon_z$  は

$$\varepsilon_{z} = e_{v} - (\varepsilon_{x} + \varepsilon_{y}) = e_{v} - \frac{2 u_{xL}}{L}$$
(13)

で与えられる。体積ひずみ e v は式(9) で与えられているので, ε z は, 次のようになる。

$$\varepsilon_{z} = e_{vf} - \frac{e_{vf}}{1+\alpha} \sum_{i=1}^{\infty} C_{i} \left( \frac{\cos \lambda_{i}}{\sin \lambda_{i}} \cos \lambda_{i} Z + \sin \lambda_{i} Z \right) \exp\left(-\lambda_{i}^{2} T\right) - \frac{2 u_{xL}}{L} \qquad (14)$$

つまり、 $u_{xL}$  (= $u_{yL}$ ) が判明すれば、式(10)、式(11)および式(14)から任意点のひずみ $\varepsilon_x$ 、 $\varepsilon_y$ および  $\varepsilon_z$  を求めることができる。 $\varepsilon_x$ 、 $\varepsilon_y$ 、 $\varepsilon_z$  が求まれば、式(15)から任意点の応力 $\sigma'_x$ 、 $\sigma'_y$ 、 $\sigma'_z$  が定まる。

 $\left.\begin{array}{l}
\sigma'_{x} = (\lambda + 2\mu) \varepsilon_{x} + \lambda (\varepsilon_{y} + \varepsilon_{z}) \\
\sigma'_{y} = \lambda \varepsilon_{x} + (\lambda + 2\mu) \varepsilon_{y} + \lambda \varepsilon_{z} \\
\sigma'_{z} = \lambda (\varepsilon_{x} + \varepsilon_{y}) + (\lambda + 2\mu) \varepsilon_{z} \\
\end{array}\right\}$ (15)

〈等方圧密の場合〉

$$u_{xL} = \frac{1-\nu}{1+\nu} m_v p L \overline{U}_d = \frac{1-2\nu}{E} p L \overline{U}_d \qquad (16)$$

〈 s z = 0 圧密の場合〉

$$u_{xL} = (1 - \nu) m_{\nu} p L \overline{U}_{d} = \frac{(1 + \nu) (1 - 2\nu)}{E} p L \overline{U}_{d}$$
(17)

〈pz 既知型Ko 圧密の場合〉

 $u_{xL} = 0$ (18)
なお、式(16)~式(18)で用いている  $\overline{U}_{a}$  は平均圧密度で、具体的には式(8)を用いて、次のようになる。  $\overline{U}_{a} = 1 - \overline{U} = 1 - \sum_{i=1}^{\infty} C_{i} \frac{1}{\lambda_{i}} \left( \frac{1}{\lambda_{i}} \frac{\alpha}{1+\alpha} (\sin \lambda_{i} - \lambda_{i}) - \cos \lambda_{i} + 1 \right) \exp(-\lambda_{i}^{2}T)$ (19)

 $U_{4} = I = U_{-1} = I_{-1} = I_{-1$ 

なお,蛇足ながら,壁状ドレーンによる圧密の応力やひずみについても考えてみる。柱状のサンドドレーンの理想的なモデルとして内外周面の側方変位を拘束した中空円柱を考えることと同様に,壁状ドレーンによる圧密の理想的なモデルを,境界面の側方変位を拘束した立方体の圧密としよう。そして, x = 0の面の

みを排水面とする。さらに、壁状ドレーンの場合 は平面ひずみ条件となるので、立方体内部におい ても ε<sub>y</sub> = 0 である。つまり、外見(すなわち境 界面の変形条件)は図1の立方体のp₂既知型K。 圧密と全く変わらず、排水方向がx方向のみに変 わっただけの変形・排水条件のものが、壁状ドレ ーンの理想モデルの圧密である。この圧密では排 水方向がx方向であるので、

	$\varepsilon_z = \overline{\varepsilon}_z = u_{z0} / L$	(20)
	$\varepsilon_{\mathbf{y}} = \overline{\varepsilon}_{\mathbf{y}} = 0$	(21)
	ε <sub>x</sub> = 0	(22)
で	ある。したがって,平均体積ひずみ e v	は
	$e_y = e_z = e_z$	(23)

であるが、任意点の体積ひずみevは

 $e_v = \varepsilon_x + \varepsilon_z = \varepsilon_x + \overline{e_v}$  (24) である ( $\overline{\varepsilon_x} = 0$ ではあるが、 $\varepsilon_x \neq 0$ であるこ とに注意されたい。これを間違うと、Barronと同 じ誤ちをおかすことになる)。

この壁状ドレーンの圧密では、 $u_{xL} = u_{yL} = 0$ であるので、係数  $\alpha$  は 0 になる。そして、排水方 向が x 方向のみであるので、圧密方程式は

 $\frac{\partial u}{\partial t} = c_v \frac{\partial^2 u}{\partial x^2} \qquad (25)$ 

となる。つまり、図1の立方体のK。圧密のzが xに変わるだけで、圧密方程式の形は全く同じに なる。したがって、式(8)および式(9)に示した 解のZをX(=x/L)に変更するだけで、式(25)







(b) 排水条件 図2 壁状ドレーンの圧密の理想モデル

の解が得られる。故に、図2に示す壁状ドレーンの圧密の任意点のひずみ $\varepsilon_x$ ,  $\varepsilon_y$ ,  $\varepsilon_z$  は,式(21),式(23),式(24)から次のようになる。

$\varepsilon_x = \varepsilon_{zf}$	$\left\{2\sum_{i=1}^{\infty} \left(\frac{1}{\lambda_{i}^{2}} - \frac{\sin\lambda_{i}X}{\lambda_{i}}\right) \exp\left(-\lambda_{i}^{2}T\right)\right\}$		(26)
ε, = 0			(27)
$\varepsilon_z = \varepsilon_{zf}$	$\{1-2\sum_{i=1}^{\infty} \frac{1}{\lambda_i^2} \exp(-\lambda_i^2 T)\}$	12 . 	(28)

z = 0 の面で排水させるK。圧密, すなわち境界面の変形方向と排水方向が一致するK。圧密の場合は, 式 (10), 式(11), 式(13)から

$$\varepsilon_{x} = \varepsilon_{y} = 0$$
  
 $\varepsilon_{z} = \varepsilon_{y}$  ( $\varepsilon_{y}$  は式(9) で与えられている) } (29)

であるが、排水方向をx方向に変えただけのK。圧密では式(26)~式(28)に示すように立方体内部に発生す るひずみが大きく異なる。特に、横方向の境界面の変位を拘束しているにもかかわらず、粘土内部ではεx

(式 (26))が発生し、真の意味のK。圧密になっていない。この壁状ドレーンの圧密方程式は、式(25)に 示すように、一次元圧密方程式と全く同じであるが、ひずみ成分(換言すれば応力成分)の挙動は一次元圧 密とは全く異なる。したがって、境界面の変位および排水方向が一方向のみであっても、その方向が一致し ない場合は圧密過程中に応力やひずみが変化し、一次元圧密とは言えない。

なお,式(26)~式(28)で壁状ドレーンの圧密の任意点のひずみ ε x, ε y, ε z が与えられるので, これ らを式(15)に代入すると任意点の応力σ'x, σ'y, σ'z が得られる。

3. 2 球の圧密	
図1に示す球の圧密では,球の中心を対称点とした変形が発生する。したがって,体積ひずみ e v	は
$\mathbf{e}_{\mathbf{v}} = \mathbf{\varepsilon}_{\mathbf{r}} + 2 \mathbf{\varepsilon}_{\mathbf{\theta}}$	(30)
である。 & r および & 。は、半径方向の変位を u r とするとき	
∂ur ur	(31)
$\varepsilon_r = - \frac{\partial}{\partial r}$ , $\varepsilon_o = - \frac{\partial}{r}$	(01)
で与えられる。式(31)を式(30)に代入すると,式(32)を得る。	
$\partial u_r$ $u_r$ $1$ $\partial (r^2 u_r)$	(32)
$e_v = -\frac{1}{\partial r} - 2 \frac{1}{r} = -\frac{1}{r^2} \frac{1}{\partial r}$	(02)
一方,体積ひずみ e v は式(9) および表 1 ~表 3 で与えられているので, R = r / r o とすると	
$\frac{1}{2} \frac{\partial}{\partial r} \frac{u_r}{\partial r} = \frac{e_{vf}}{2} \sum_{i=1}^{\infty} \frac{\sin \lambda_i R}{2} \exp(-\lambda_i^2 T)$	(33)
$-\frac{1}{R^2} \frac{\partial R}{\partial R} \left( \frac{R}{r_0} - \frac{1}{r_0} + \alpha \right) + \alpha + $	(00)
を得る。文献5)の式(36)に示すように,球の圧密応力9は	
4 μ	(34)
$\varphi = \mathbf{p} - \frac{\mathbf{r}_0}{\mathbf{r}_0} \mathbf{u}_{\mathbf{r}_0}$	8
であるが, このγは式(5) でも与えられるので, R=1 (r=r。:球の表面)の変位uroは	
$\frac{1-\nu}{1-\nu} = \frac{1-2\nu}{1-\overline{1}} = \frac{1-2\nu}{1-\overline{1}$	(35)
$u_{r0} = -\frac{m_v p_{r0}}{1+\nu}$ E	
である。したがって,式(33)を積分して,R=1の変位が式(35)になるように積分定数を定めると	
$\frac{u_r}{\sum} = \alpha_i \left\{ -\frac{R}{1} + \frac{1}{\sum} \frac{\infty C_i}{\sum} \left( \frac{\sin \lambda_i R}{1} - \frac{R \cos \lambda_i R}{1} \right) \exp(-\lambda_i^2 T) \right\}$	(36)
$r_0 = 3 (1+\alpha) R^2 i^{\Xi} \lambda_i \lambda_i^2 \lambda_i$	
となる。故に, er および e 。は次のようになる。	
$\frac{\varepsilon_r}{\varepsilon_r} = \frac{1}{1+\varepsilon_r} \left\{ \frac{2}{\varepsilon_i} \frac{C_i}{\varepsilon_i} \frac{\sin \lambda_i R}{\varepsilon_i} - \frac{R\cos \lambda_i R}{\varepsilon_i} \right\} - \frac{C_i}{\varepsilon_i} \frac{\sin \lambda_i R}{\varepsilon_i} + \exp(-\lambda_i^2 T)$	
$e_{vf} = 3^{i=1} (1+\alpha)R^3 \lambda_i \lambda_i^2 \lambda_i = 1+\alpha \lambda_i R$	(07)
	(37)
$\frac{\varepsilon_{\theta}}{1-1} = \frac{1}{1-1} \sum_{i=1}^{\infty} \frac{C_{i}}{\sum_{i=1}^{\infty} (\frac{\sin \lambda_{i} R}{1-1} - \frac{R\cos \lambda_{i} R}{1-1}) \exp(-\lambda_{i}^{2} T) $	(38)
$e_{vf} = 3 (1+\alpha) \mathbb{R}^{3} \stackrel{i=1}{=} \lambda_i = \lambda_i^2 = \lambda_i$	
εr および ε。が式 (37)および式 (38)から求まるので,任意点の応力σ'r およびσ'。は次のようにな	3.
$\sigma'_{\rm r} = (\lambda + 2\mu)  e_{\rm v} - 4\mu\varepsilon_{\theta} \qquad \cdots$	(39)
$\sigma'_{\Theta} = (\lambda + 2 \mu) e_{v} - 2 \mu (\varepsilon_{r} + \varepsilon_{\Theta}) \qquad \dots$	• (40)
3. 3 円柱の外向き放射流れによる圧密	
体積ひずみevは	
$e_{\mathbf{v}} = \varepsilon_{\mathbf{z}} + \varepsilon_{\mathbf{r}} + \varepsilon_{\mathbf{\theta}}$	(41)
である。外向き放射流れのみによる圧密で,非回転の変形を仮定しているので,鉛直ひずみ ε₂は	
$\varepsilon_{\alpha} = \overline{\varepsilon}_{\alpha} = 11_{\alpha0}/H$	(42)

 $\varepsilon_z = \overline{\varepsilon}_z = u_{z0} / H$ 

である。ここで,uz₀は円柱上端面の変位で,Hは円柱の髙さである。一方,(εr+εゅ)は
$\varepsilon_{\mathbf{r}} + \varepsilon_{\mathbf{o}} = -\frac{\partial \mathbf{u}_{\mathbf{r}}}{\partial \mathbf{r}} - \frac{\mathbf{u}_{\mathbf{r}}}{\mathbf{r}} = -\frac{1}{\mathbf{r}} \frac{\partial}{\partial \mathbf{r}} (\mathbf{r} \mathbf{u}_{\mathbf{r}}) (\mathbf{u}_{\mathbf{r}} : + 2 \epsilon \delta \bar{\mathbf{r}} \delta \bar{\mathbf{r}}) $ (43)
である。したがって,体積ひずみevは式(42)および式(43)で与えられるが,さらに式(9)を用いると
$-\frac{1}{R}\frac{\partial}{\partial R}\left(R\frac{u_{r}}{r_{0}}\right) = e_{vf} - \frac{e_{vf}}{1+\alpha}\sum_{i=1}^{\infty}C_{i}J_{0}\left(\lambda_{i}R\right)\exp\left(-\lambda_{i}^{2}T\right) - \varepsilon_{z} \qquad (44)$
となる。ここで, R = r / r o である。式(44)をR = 1 (r = r o)でur = uroに注意して積分すると
$\frac{\mathbf{u}_{\mathbf{r}}}{\mathbf{r}_{0}} = -\frac{\mathbf{e}_{\mathbf{v}\mathbf{f}}(\mathbf{R}-1)}{2} + \frac{\mathbf{e}_{\mathbf{v}\mathbf{f}} \sum_{i=1}^{\infty} C_{i}}{1+\alpha^{i=1}\lambda_{i}} \{J_{1}(\lambda_{i}\mathbf{R}) - J_{1}(\lambda_{i})\}\exp(-\lambda_{i}^{z}\mathbf{T}) + \frac{\varepsilon_{z}(\mathbf{R}-1)}{2} + \frac{\mathbf{u}_{\mathbf{r}0}}{r_{0}} $ (45)
を得る。したがって、 εェ 、 ε 。は次のようになる。
$\varepsilon_{\mathbf{r}} = \frac{\mathbf{e}_{\mathbf{v}\mathbf{r}}(\mathbf{R}+1)}{2\mathbf{R}} - \frac{\varepsilon_{\mathbf{z}}(\mathbf{R}+1)}{2\mathbf{R}} + \frac{\mathbf{u}_{\mathbf{r}0}}{\mathbf{r}_{0}\mathbf{R}} + \frac{\mathbf{e}_{\mathbf{v}\mathbf{f}}}{(1+\alpha)\mathbf{R}} \sum_{i=1}^{\infty} \left(\frac{C_{i}}{\lambda_{i}} \{J_{1}(\lambda_{i}\mathbf{R}) - J_{1}(\lambda_{i})\}\right)$
$-C_{i}R J_{0} (\lambda_{i}R))exp(-\lambda_{i}^{z}T) \qquad (46)$
$\varepsilon_{\theta} = \frac{e_{vf}(R-1)}{2R} - \frac{e_{vf}}{(1+\alpha)R} \sum_{i=1}^{\infty} \frac{C_i}{\lambda_i} \{J_1(\lambda_i R) - J_1(\lambda_i)\} \exp(-\lambda_i^2 T) - \frac{\varepsilon_z(R-1)}{2R} - \frac{u_{r0}}{r_{0}R} $ (47)
なお,式(46),式(47)に含まれるεzとuroは圧密形式によって異なり,具体的には次のようになる。
$\left[ p_z $ 既知型K <sub>0</sub> 圧密 \right] (等方圧密) (等方圧密) ( $\varepsilon_z = 0$ 圧密)
$\varepsilon_{z} = e_{vf} (1 - \frac{\overline{u}}{u_{0}}) \cdots (48)  \varepsilon_{z} = \frac{e_{vf}}{3} (1 - \frac{\overline{u}}{u_{0}}) \cdots (50)  \varepsilon_{z} = \frac{u_{z0}}{H} = 0  (52)$
$u_{r0} = 0  \dots  (49)  u_{r0} = -\frac{e_{vf}R}{3} (1 - \frac{\overline{u}}{u_0})  \dots  (51)  u_{r0} = -\frac{e_{vf}R}{2} (1 - \frac{\overline{u}}{u_0})  \dots  (53)$
式(46)~式(53)から、各圧密形式の円柱の任意点のひずみεr, εσ, εz が求まるので、任意点の応力、
$\sigma'_{r}$ , $\sigma'_{o}$ , $\sigma'_{z}$ は, 次式から求めることができる。
$\sigma'_{\mathbf{r}} = \lambda  \varepsilon_{\mathbf{z}} + (\lambda + 2  \mu) + \varepsilon_{\mathbf{r}} + \lambda  \varepsilon_{\mathbf{o}}$
$\sigma'_{\theta} = \lambda \left( \varepsilon_{z} + \varepsilon_{r} \right) + \left( \lambda + 2 \mu \right) \varepsilon_{\theta} $ (54)
$\sigma'_{z} = (\lambda + 2 \mu) \varepsilon_{z} + \lambda (\varepsilon_{r} + \varepsilon_{\theta})$
3. 4 中空円柱の圧密
ここでは、由空田はの笑方圧密お上びK、圧密を取り扱う。

〔等方圧密〕

内向き放射流れのみと仮定しているので、円柱の圧密と同様に、体積ひずみ e v および鉛直ひずみ e z は 式(41)および式(42)で与えられる。また、( e r + e o )も円柱の圧密と同様に式(43)で与えられ、等方圧 密の e z は式(50)である。したがって、式(41)、式(43)、式(50)および式(9)から次式を得る。

 $-\frac{1}{R}\frac{\partial}{\partial R}\left(R\frac{\mathbf{u}_{\mathbf{r}}}{\mathbf{r}_{w}}\right) = \mathbf{e}_{\mathbf{v}\mathbf{f}}\left(\frac{2}{3}-\sum_{i=1}^{\infty}\left\{\frac{C_{i}}{1+\alpha}D_{0}\left(\lambda_{i}R\right)+\frac{2C_{i}D_{1}\left(\lambda_{i}\right)}{3\left(1+\alpha\right)\left(n^{2}-1\right)\lambda_{i}}\right\} \exp\left(-4\lambda_{i}^{2}n^{2}T\right)\right)$ (55)

ここで,  $R = r / r_w$  ( $r_w$ :内周面半径) である。等方圧密であるので,  $u_{re} / r_e = u_{rw} / r_w$ で ある<sup>1)</sup>。したがって,式(55)を積分し, $u_{re} / r_e = u_{rw} / r_w$ となるように積分定数を定めると,変位 $u_r$ は式(56)のようになる。

$$-R\frac{\mathbf{u}_{\mathbf{r}}}{\mathbf{r}_{w}} = \mathbf{e}_{vf} \left[ \frac{R^{2}}{3} - \frac{1}{1+\alpha^{s-1}\lambda_{i}} \sum_{i}^{\infty} \frac{C_{i}}{\langle \mathbf{R} \mathbf{D}_{i} (\lambda_{i}\mathbf{R}) + \frac{nD_{1}(\lambda_{i}\mathbf{n}) - n^{2}D_{1}(\lambda_{i})}{n^{2} - 1} + \frac{R^{2}D_{1}(\lambda_{i})}{3(n^{2} - 1)} \right] \exp\left(-4\lambda_{i}^{2}n^{2}T\right)$$

$$\frac{\delta c_{i}}{\delta c_{i}} = \left[ \frac{1}{3} - \frac{1}{1+\alpha^{s-1}\lambda_{i}} \sum_{i}^{\infty} \frac{C_{i}}{\langle \lambda_{i} \mathbf{D}_{0}(\lambda_{i}\mathbf{R}) - \frac{1}{R}} D_{1}(\lambda_{i}\mathbf{R}) - \frac{nD_{1}(\lambda_{i}\mathbf{n}) - n^{2}D_{1}(\lambda_{i})}{R^{2}(n^{2} - 1)} + \frac{D_{1}(\lambda_{i})}{3(n^{2} - 1)} \right] \exp\left(-4\lambda_{i}n^{2}T\right)$$

$$(56)$$

$$\begin{array}{l} \underbrace{s_{\theta}}{e_{vr}} = (\frac{1}{3} - \frac{1}{1+\alpha^{s_{1}}} \sum_{\lambda}^{\infty} \frac{C_{i}}{l_{i}} (\frac{1}{R} D_{i}(\lambda_{i}R) + \frac{nD_{i}(\lambda_{i}n) - n^{2}D_{i}(\lambda_{i})}{R^{2}(n^{2}-1)} + \frac{D_{i}(\lambda_{i})}{3(n^{2}-1)} exp(-4\lambda_{i}^{2}n^{2}T) \end{array} \right)$$
(58)  

$$\begin{array}{l} \underline{s_{k}}, \ \underline{s_{s}} \ \underline{u}, \ \underline{x}(50) \\ \underline{s_{k}}, \ \underline{s_{s}} \ \underline{s} \ \underline{s} \\ \underline{s_{k}}, \ \underline{s_{s}} \ \underline{s} \ \underline{s} \ \underline{s} \ \underline{s} \ \underline{s} \\ \underline{s_{k}}, \ \underline{s_{s}} \ \underline{s} \ \underline{s} \\ \underline{s_{k}}, \ \underline{s} \ \underline{s} \ \underline{s} \ \underline{s} \\ \underline{s_{k}}, \ \underline{s} \ \underline{s} \ \underline{s} \\ \underline{s_{k}} \ \underline{s} \ \underline{s} \\ \underline{s} \\ \underline{s} \\ \underline{s} \ \underline{s} \ \underline{s} \\ \underline{s} \end{matrix} \right$$
(60)

$$\frac{\varepsilon_{e}}{e_{vr}} = -\frac{1}{R^{2}} \sum_{i=1}^{\infty} \frac{C_{i}}{\lambda_{i}} \left\{ R D_{1} \left( \lambda_{i} R \right) - \frac{n^{2} R^{2}}{n^{2} - 1} D_{1} \left( \lambda_{i} \right) \right\} \exp\left(-4 \lambda_{i}^{2} n^{2} T\right)$$
(63)  

$$\pm \hbar, \quad \varepsilon_{z} \quad \text{i}, \quad \pm (48) \\ \pm k \\ \text{i} \\ \text{i} \\ \frac{\varepsilon_{z}}{e_{vr}} = 1 + \frac{2}{n^{2} - 1} \sum_{i=1}^{\infty} \frac{C_{i}}{\lambda_{i}} D_{1} \left( \lambda_{i} \right) \exp\left(-4 \lambda_{i}^{2} n^{2} T\right)$$
(64)

以上に、等方圧密及びK。圧密の中空円柱内部のひずみ $\varepsilon_r$ ,  $\varepsilon_o$ ,  $\varepsilon_z$  を示したが、他の形式の圧密に ついても同様に検討できる。また、任意点のひずみが判明すれば、任意点の応力 $\sigma'_r$ ,  $\sigma'_o$ ,  $\sigma'_z$  は式(54) で求めることができる。

## 4. 計算例および考察

4.1 K。圧密の応力とひずみ

境界面の横方向の変位を拘束し、上端面のみが沈下する形式の圧密を、一般に「K。圧密」と呼んでいる。 ところが排水方向と境界面の変位方向とが異なる場合は、粘土内部には横方向のひずみが発生し、真の意味 のK。圧密にはならない。このような圧密としては、壁状ドレーンによる圧密、円柱のK。圧密、中空円柱 のK。圧密(サンドドレーンの圧密)などがある。そこで、このような圧密の例として、円柱のK。圧密の ひずみおよび応力経路を、図3および図4に示す。図3をみると、K。圧密にもかかわらず、円柱内部では  $\varepsilon_r$ および $\varepsilon_o$ が発生している。このようなひずみが発生するメカニズムは、次のようである。体積ひずみ  $e_v$ は、排水面に近いところが速く発生し、排水面から違いところが遅く発生する。ところが、非回転変形 を仮定しているので、いわゆる等ひずみ条件になっており、円柱のいたるところで鉛直ひずみ $\varepsilon_z$ は等しい。 したがって、圧密のごく初期を考えると、排水面付近では体積ひずみ $e_v$ はかなり発生するが $\varepsilon_z$ はまだあ まり発生していないために、( $\varepsilon_r + \varepsilon_o$ )が発生せざるを得ない。一方、排水面から違いところの圧密の ごく初期を考えると、体積ひずみがあまり発生していないのに $\varepsilon_z$ は発生しているので、結局負の( $\varepsilon_r$  +  $\varepsilon_o$ )が発生する。つまり、境界面の横方向変位を拘束しているが、粘土内部では等ひずみ条件と体積ひず



みの関係から横方向の変位が発生するのである。

初期応力が $\sigma'_{zo} = 1 \text{ tf/m}^2$ ,  $K_{o}=0.5(\nu = 1/3)$ の円柱 に $\overline{p}_z = 1.0 \text{ tf/m}^2$ の荷重を作用させたときの応力経 路を示したものが図4でる。円柱内の応力はK。線上 を通過せず,排水面に近いところは、初期には等方応 力が増加し,後期に偏差応力が増加する。排水面から 遠いところはこの逆である。このような応力経路にな る理由は,図3から直ちに理解できる。例えば排水面 から遠いところでは、初期には体積ひずみは殆ど発生 せず,正の $\varepsilon_z$ と負の $\varepsilon_r$ ,  $\varepsilon_o$ が発生する。したが って,この位置では平均有効応力 $\sigma'_m$ が増加せず、偏 差応力のみが増加する。一方,排水面に近いところで は、圧密初期から体積ひずみが発生し、 $\varepsilon_r$ もよく発





生するので、偏差応力はあまり変化せず平均有効応力が増加する。このような現象が発生する原因は、排水 方向と境界面の変形方向が異なるため、つまり、体積ひずみは横方向に分布し、土塊全体で等しい ε₂ が発 生するためである。したがって、同じような変形および排水条件である、壁状ドレーンのK。圧密及び中空 円柱のK。圧密(サンドドレーンの圧密)でも図4に類似したような応力経路になる。

なお、この論文では粘土は等方線形弾性と仮定しているので、最終的には土塊の至るところで $\varepsilon_r = 0$ 、  $\varepsilon_o = 0$ となり、応力もK<sub>0</sub>線上に戻る。しかし、実際の粘土は塑性的挙動を示すので、 $\varepsilon_r や \varepsilon_o が 0$ に 戻ったり、応力がK<sub>0</sub>線上に戻ったりすることはないのではないかと思われる。 4.2 等方圧密のひずみ

図5に等方圧密のひずみを示す。K。圧密では  $\varepsilon_z$  /evrは最終的には1に、 $\varepsilon_r$  /evr,  $\varepsilon_o$  /evrは最終 的に0になるが、等方圧密の場合は $\varepsilon_{zt}$  /  $e_{vt} = \varepsilon_{rt}$  /  $e_{vt} = \varepsilon_{ot}$  /  $e_{vt} = 1$  / 3 である。この点を除けば、 両者のひずみの挙動は類似している。例えば、排水面から遠いところ(図5 (a))では、体積ひずみ  $e_v$  が まだ殆ど発生していないときに $\varepsilon_z$  は既に発生するので、負の $\varepsilon_r$ ,  $\varepsilon_o$  が発生する。逆に排水面付近では、 圧密の早期から体積ひずみ  $e_v$  がよく発生するので、大きな $\varepsilon_r$  が発生し、そのあと  $\varepsilon_r$  / $e_{vr} = 1/3 \sim c$ 減小する。その間図5のように、土塊内部のひずみ(換言すれば応力)は圧密過程中に複雑に変化する。等 方線形弾性を仮定しているので、 $\varepsilon_{zt}/e_{vt} = \varepsilon_{rt}/e_{vr} < \varepsilon_{ot}/e_{vt} < c$ なるが、塑性的挙動を示す実際の粘土で 最終的に $\varepsilon_{zt} = \varepsilon_{rt} = \varepsilon_{ot}$  となるかどうか疑問である。



5. 結論

本論文では、等方線形弾性を仮定して、土塊内部の応力やひずみの挙動を検討した。その主要な結論は、 次のとおりである。

- (1) 立方体,球,円柱および中空円柱の応力およびひずみの成分を表わす式を導出し、本文に示した。
- (2) いわゆるK。圧密でも、境界面の変位方向と排水方向が異なる場合には土塊内部に横方向の変位やひ ずみが発生し、応力もK。線上を通過しない。したがって、真の意味のK。圧密ではない。
- (3) このような現象が発生するのは、体積ひずみの分布と ε Zの分布が異なるためである。
- (4) 等方圧密のひずみ成分(応力成分)も同じ理由から複雑な挙動を示す。

## 参考文献

- 1) 熊本直樹,吉国洋(1986):異方性中空円柱の圧密,土木学会論文報告集,第 370号/Ⅲ-5, pp.199~207
- 熊本直樹,吉国洋(1986):バーチカルドレーンを打設した地盤の有限要素法による計算方法, 地盤と建設(土質工学会中国支部論文報告集), Vol. 4, No. 1, pp.43 ~ 52
- Kumamoto, N. and H. Yoshikuni (1981): "A key to solution of the irrotational consolidation and its application to cylindrical clay", Soils and Foundations, Vol. 21, No. 2, pp 35 ~ 46
- 4) Yoshikuni, H. and N. Kumamoto (1984): "Study on the irrotational consolidation", Mitsubishi Heavy Industries, Ltd., TECHNICAL REVIEW, Vol. 21, No. 2, pp.87~95
- 5) 熊本直樹,吉国洋(1985):非回転圧密への圧密応力の適用,地盤と建設(土質工学会中国支部論 文報告集), Vol. 3, No. 1, pp.1 ~ 10
- 6) 吉国洋(1973):多次元圧密とその軸対称問題への適用,東京工業大学学位論文