変形を拘束された粒状体の破壊の塑性論的一考察

A Consideration on Failure Mechanism of Granular Material with Restrained Deformation by Theory of Plasticity

> 龍 岡 文 夫* Fumio TATSUOKA

1. まえがき

砂のような粒状体が破壊するとき,その境界で砂より も変形しにくい物質に接していると,粒状体はその変形 を拘束され,その拘束がないときよりも見掛け上,剛に なったり,強くなったりする.実際上の問題としては, 図1のような供試体を用いるとき,上下端に摩擦力があ るために,供試体の強度を過大評価する問題や,これと は逆に,図2のように砂地盤に伸びにくい補強材を配置 し,砂の変位を拘束し,支持力を増加する工法(補強土 工法と呼ばれている)が考えられる.

自重と内部摩擦角のある粒状体の極限塑性応力状態に ついては、山口¹ Sokolovskii²がすでに解を与えている. すなわち、応力のつり合方程式および、極限応力状態を 規定する破壊条件式から得られる特性微分方程式を積分 し、すべり線網を作図すれば、極限状態における応力分 布が求まることになる.しかし、この積分は任意の境界 条件に対して簡単に行えるというわけではなく、場合に よってはかなり煩雑となるようである.ここでは、図1 の場合を対象として、特性微分方程式を近似的に簡易に 積分して、ある拘束圧に対する崩壊荷重(最大軸荷重) についての解を得たので報告する.

2. 基礎方程式^{1),2)}

ここでは、自重の影響は小さいとして無視し、まず二次元応力状態を想定する. 圧縮を正とすると、つり合い 方程式は、図3を参照して、

$$\begin{cases} \frac{\partial \sigma_x}{\partial x} + \frac{\partial \tau_{xy}}{\partial y} = 0\\ \frac{\partial \sigma_u}{\partial y} + \frac{\partial \tau_{xy}}{\partial x} = 0 \end{cases}$$
(1)

対象とする粒状体は,粘着係数がなく一定の内部摩擦角 ρ で,その破壊応力状態が表現できるとすれば(すなわ



図1 砂の供試体での端面拘束効果・



図2 実際の場合で砂の変形を拘束する工法(補強土工法)



ち, Mohr-Coulomb の破壊基準が成り立つとすれば), 全体が破壊状態にあるときは, 図4を参照して, 次式を 得る.

*東京大学生産技術研究所 第5部

17

研 究 速 報 INDUCTION CONTINUES CONTINUE



図4 Mohr-Coulomb の破壊基準

$$\sigma_x \\ \sigma_y = \sigma (1 \pm \sin \rho \, \cos 2\varphi)$$
 (2)

 $\tau_{xy} = \sigma \sin \rho \sin 2\varphi$

ここで、 φ は図3を参照して、 σ_1 方向がx軸方向となす 角度であり、 σ は平均主応力 $\frac{1}{2}(\sigma_1+\sigma_3)$ である(2)を (1)に代入すると、多少の計算の後、次式が得られる.

$$(1+\sin\rho\cos 2\varphi)\frac{\partial\sigma}{\partial x}+\sin\rho\sin 2\varphi\frac{\partial\sigma}{\partial y}$$

$$-2\sigma\sin\rho(\sin 2\varphi\frac{\partial\varphi}{\partial x} - \cos 2\varphi\frac{\partial\varphi}{\partial y}) = 0 \quad (3-1)$$

$$\sin\rho\,\sin 2\varphi\,\frac{\partial\sigma}{\partial x} + (1-\sin\rho\,\cos 2\varphi)\frac{\partial\sigma}{\partial y}$$

$$+2\sigma\sin\rho(\cos 2\varphi\frac{\partial\varphi}{\partial x}+\sin 2\varphi\frac{\partial\varphi}{\partial y})=0 \quad (3-2)$$

ここで、すべり線の方向とσ1の方向のなす角

$$\varepsilon = \frac{\pi}{4} - \frac{\rho}{2}$$

を用いて, $\{(3-1) \times \sin(\varphi \pm \varepsilon) - (3-2) \times \cos(\varphi \pm \varepsilon)\}$ 計算をすると,

$$\left[\frac{\partial\sigma}{\partial x}\mp 2\sigma \tan\rho \frac{\partial\varphi}{\partial x}\right]\cos(\varphi\mp\varepsilon) + \left[\frac{\partial\sigma}{\partial y}\mp 2\sigma \tan\rho \frac{\partial\varphi}{\partial y}\right]\sin(\varphi\mp\varepsilon) = 0 \quad (5)$$

が得られる. ここで,

$$\chi = \frac{\cot\rho}{2} \ln \frac{\sigma}{k} \quad (k = \text{a constant}) \quad (6)$$

を置くと、(5)式は簡略化されて、

$$\frac{\partial}{\partial x}(x \mp \varphi)\cos(\varphi \mp \varepsilon) + \frac{\partial}{\partial y}(x \mp \varphi)\sin(\varphi \mp \varepsilon) = 0 \quad (7)$$

$$\frac{dy}{dx} = \tan(\varphi \mp \varepsilon) \tag{8}$$

のとき,

$$d(\chi \mp \varphi) = 0 \tag{9}$$

であることを意味している.すなわち,(8)式は図3

を参照して, すべり線の方向をあらわしていることから, すべり線に沿って

$$\chi \mp \varphi = -\hat{z} \tag{10}$$

ということになる、以上を、まとめると、

「第1族のすべり線(その方向は、 $dy/dx = \tan(\varphi - \varepsilon)$) に沿って、($\chi - \varphi$) は一定であり、第2族のすべり線(そ の方向は $dy/dx = \tan(\varphi + \varepsilon)$) に沿って、($\chi + \varphi$) は一 定である.」

特性微分方程式の積分例

いま、図5のように端面での摩擦角が一定で δ (0 $\leq \delta \leq \rho$) であるような剛な境界を介して圧縮されている粒 状体の供試体の崩壊荷重(軸方向最大荷重) P_{max} を求め る問題を考える。側面ACでは、一様な拘束圧 σ_c が面に 直交して作用しているとすると、三角形ABC内の応力状 態を求める問題はコーシーの問題となり、OB上の最大 主応力 σ_1 は一義的に決まり、

$$\sigma_{1B} = \frac{1 + \sin \rho}{1 - \sin \rho} \sigma_c (OB上で一定)$$
(11)

さらに, BD上の o₁ が求まれば, 力のつり合いから, w を幅として,

$$P_{\max} = 2 w \int_0^{b/2} \sigma_1 dy \tag{12}$$

から P_{max} の値は求まる. BD上の σ_1 は次のような方法 で近似的に求まる. BD上の一点 a を通過する第1族の すべり線を図6に示すように ab, b を通過する第2族の すべり線を bc とする.

点 a で,
$$\chi = \chi_a$$
, $\varphi = \varphi_a = 0$
点 b で, $\chi = \chi_b$, $\varphi = \varphi_b = \delta$
点 c で, $\chi = \chi_c$, $\varphi = \varphi_c = 0$
という条件を,

 $\chi_a - \varphi_a = \chi_b - \varphi_b, \ \chi_b + \varphi_b = \chi_c + \varphi_c$ (13) に代入すると,

$$\chi_c - \chi_a = 2\delta$$
 (14)
一方, a, b, c の (x, y) 座標; ($x_a = 0, y_a$), ($x_b = -h/2$, y_b), ($x_c = 0, y_c$)を, (8) 式を差分化した次式

$$y_{a} - y_{b} = (x_{a} - x_{b}) \tan\left(\frac{\varphi_{a} + \varphi_{b}}{2} - \epsilon\right)$$

$$y_{c} - y_{b} = (x_{c} - x_{b}) \tan\left(\frac{\varphi_{b} + \varphi_{c}}{2} + \epsilon\right)$$
(15)

の各々の式に代入して、両式の差をとると、次式を得る.

$$y_{\varepsilon} - y_{a} = \frac{h}{2} \left\{ \tan\left(\frac{\delta}{2} + \epsilon\right) - \tan\left(\frac{\delta}{2} - \epsilon\right) \right\} (16)$$

ここで,近似式

$$\frac{d\chi}{dy} = \frac{\chi_c - \chi_a}{y_c - y_a} \tag{17}$$

報



(注



が成り立つとすれば,多少の計算の後,

 $\frac{d\chi}{dy} = \frac{2\delta}{h} \frac{\cos \delta + \sin \rho}{\cos \rho} = A$ (18)

が得られる. (18) 式から、 μによらないパラメーター Α を用いて、

 $\chi = \chi_B + A(y - y_B)$ (19)が得られる. y_B はB点のy座標, χ_B はB点での χ の値 であり.

$$y_B = \frac{h}{2} \tan \varepsilon, \ \chi_B = \frac{10 \text{ to}}{2} \ln \left\{ (\sigma_1)_B / k \right\} (20)$$

である. 点BD上の点(座標(0, y))での o1 の値は,(6), (19),(20)式から

$$\sigma_1 = \sigma (1 + \sin \rho)$$

= k exp ($\chi \cdot 2 \tan \rho$) (1 + sin ρ)
= k (1 + sin ρ) exp ($\chi_B \cdot 2 \tan \rho$) \cdot
exp { A ($y - y_B$) $\cdot 2 \tan \rho$ }

究 速 $= \sigma_{1,p} \exp\{A(y-y_{p}) \cdot 2 \tan p\}$ (21)

したがって、(12) 式は、

$$P_{\max} = 2w \left[(\sigma_{1B} \cdot y_B) + \int_{-\pi}^{d/2} \sigma_1 dy \right]$$
(22)

$$B = 2\delta\left(\frac{\cos\delta + \sin\rho}{\cos\rho}\right) \tan\rho\left(\frac{d}{h} - \tan\epsilon\right) \quad (23)$$
$$\left(\text{ttill}, \ \epsilon = \frac{\pi}{4} - \frac{\rho}{2} \right)$$

と置いて、(22)式の積分をすると多少の計算の後、次式 を得る.

$$P_1 = \frac{\exp(B) - 1}{B} - 1$$
 (24)

ただし、P1は変形の拘束による崩壊荷重の増加分を正規 化したともいうべきパラメーターで.

$$P_{1} = \frac{P_{\max}/\{P_{\max}\}_{\delta=0} - 1}{1 - \frac{h}{d} \tan \varepsilon}$$
(25)

である. $\{P_{max}\}_{d=0}$ は、 $\delta = 0$ のときの崩壊荷重で

$$\{P_{\max}\}_{\delta=0} = wd \frac{1+\sin\rho}{1-\sin\rho} \sigma_c \tag{26}$$

である.(25)式の分母は,図5,図6においてBDの長さ の d/2 に対しての比である.注意すべきことは,(24)式は,

$$d > h \tan \varepsilon$$
 (27)

に対して成り立つということである. これは. (24) 式を 導いた過程から明らかであり、 $d \leq h \tan \epsilon$ のときは、

$$P_1 = 0$$
 (28)

である、同様に、(23) 式から $\delta=0$ のときは、B=0にな り、このときも(28)式が成り立つ.図7にP1とBの 関係を示す.

d/h, ρ , δ が与えられたとき, (24) 式または図 7 から P₁が求まり, (25), (26) 式から, P_{max} を求めることが できる. また, (23) 式から, 同一の S, p, d に対して h が小さいほど Bが大きく、したがって、 P_1 あるいは P_{max} が大きくなることがわかる. これらのことは、図1、2 に示すような問題を解析するときに参考になるものと思 われる.

次に、図8に示すような端面の拘束がある軸対称円筒 供試体の場合を考えよう. この場合も端面で一定の摩擦 角 $\delta(0 \leq \delta \leq \rho)$ が発揮されていて、粒状体全体が塑性状 態にあるとする.このとき内部摩擦ρは,平面ひずみある いは三軸圧縮の場合とは一般に異なるので注意を要する. このとき、円周方向の応力はσ2 であり、軸を含む断面に 対して、図5、6の状況が成り立っているとすれば、崩 壊荷重(最大軸方向荷重) Pmax は、1/2 高さ上の鉛直応





図7 端面の拘束効果を表す関係



図8 円筒の場合の問題例

力, すなわち最大主応力 の を

$$P_{\max} = \int_{0}^{d/2} \sigma_1 2\pi r dr$$
$$= \int_{0}^{\frac{d}{2} - \frac{h}{2} \tan \epsilon} \sigma_1 2\pi r dr + \sigma_{1B} \int_{\frac{d}{2} - \frac{h}{2} \tan \epsilon}^{\frac{d}{2} 2\pi r dr}$$
(29)

のようにして積分することによって求まる. (29)式での σ_1 は(21)式から, σ_{1_8} は, (11)式から求まる. この積分 を実際に行うと,

$$P_2 = \frac{2\{\exp(B) - B - 1\}}{B^2} - 1$$
(30)

となる. ただし, Bは (23) 式で与えられ, また,

$$P_2 = \frac{P_{\max}/\{P_{\max}\}_{\delta=0} - 1}{\left(1 - \frac{h}{d} \tan \varepsilon\right)^2}$$
(31)

である. $P_2 \geq B$ の関係も図7に示してある. この場合 も、 $d \leq h \tan \varepsilon$, $\delta = 0$ のときは、 $P_2 = 0$ であり、 $P_{max} = \{P_{max}\}_{\delta=0}$ ((26)式)である. また、図7から分かるこ とは、同一のBの値に対して、平面ひずみ、あるいは長方 形供試体の場合の方が、円型供試体の場合よりも端面拘 束の効果が大きいことである. これは (21)式を見てもわ かるように、 σ_1 は端面から供試体中心に向かうにつれて 大きくなり、円型供試体では、 σ_1 の大きい部分が、相対 的に狭くなってゆくからである.

例題として、 $d=7 \text{ cm}, h=3 \text{ cm}, \rho=45^{\circ}(\pi/4)$ の円 筒供試体の場合で計算する. $\sigma_3 = \sigma_c$ として、見かけ上の 平均最大主応力 $\sigma_{1_{\text{max}}} = P_{\text{max}}/(\frac{\pi}{4}d^2) & \sigma_3$ で除した値を 求めると、

$$(\sigma_1/\sigma_3)_{\max} = \begin{cases} 5.83 & (\delta=0) \\ 15.0 & (\delta=\rho) \end{cases}$$

となり、端面拘束の効果は非常に大きいことを示している.

4.まとめ

塑性論を用いて、変形を拘束された粒状体の強度についての一近似解法について考察した結果を示した。今後は、この解析結果を実験的に検証するとともに、より一般的な境界条件について考察を広めてみる予定である。

謝 辞

大学院学生高野公寿,金藤浩司両氏との討論が,大変 参考になった.末筆ながら感謝の意を表します.

(1981年7月29日受理)

参考文献

- 山口柏樹,"土の塑性力学"最上武雄編土質力学第7 章, 技報堂土木工学叢書, 1969
- Skolovskii, V. V. : Statics of Granular Media, Pergamon Press, 1965 (Translated from Russian).

20