

## О КОНТАКТНЫХ НАПРЯЖЕНИЯХ НА КОНТУРЕ СТЕНКИ

В. В. Соколовский

(Москва)

В предлагаемой работе исследовано плоское предельное равновесие вязной среды, ограниченной криволинейной стенкой, которое сопровождается некоторой кривой разрыва. Контактные напряжения определены численно, а во многих случаях даны в простой замкнутой форме.

**§ 1. Стенка в вязной среде.** Рассмотрим сначала вязную среду, которая наряду со сцеплением имеет внутреннее трение, и определим давление такой среды на криволинейную стенку.

Плоское предельное равновесие вязной среды с объемным весом  $\gamma$ , коэффициентом сцепления  $k$  и углом внутреннего трения  $\rho$  описывается дифференциальными уравнениями равновесия (ось  $y$  направлена вниз)

$$\frac{\partial \sigma_x}{\partial x} + \frac{\partial \tau_{xy}}{\partial y} = 0, \quad \frac{\partial \tau_{xy}}{\partial x} + \frac{\partial \sigma_y}{\partial y} = \gamma \quad (1.1)$$

и условием предельного состояния

$$\frac{1}{4} (\sigma_x - \sigma_y)^2 + \tau_{xy}^2 = \frac{\sin^2 \rho}{4} (\sigma_x + \sigma_y + 2H)^2, \quad H = k \operatorname{ctg} \rho \quad (1.2)$$

причем для компонент напряжения принято правило знаков, обычное в статике сыпучей среды<sup>[1]</sup>.

Эту систему уравнений удобно преобразовать путем перехода от компонент напряжения  $\sigma_x$ ,  $\sigma_y$  и  $\tau_{xy}$  к новым переменным  $\sigma$  и  $\varphi$  по формулам

$$\left. \begin{array}{l} \sigma_x \\ \sigma_y \end{array} \right\} = \sigma (1 \pm \sin \rho \cos 2\varphi) - H, \quad \tau_{xy} = \sigma \sin \rho \sin 2\varphi \quad (1.3)$$

в которых  $\varphi$  есть угол между наибольшим главным нормальным напряжением и осью  $x$ . Внося в дифференциальные уравнения равновесия (1.1) выражения (1.3), найдем

$$\begin{aligned} (1 + \sin \rho \cos 2\varphi) \frac{\partial \sigma}{\partial x} + \sin \rho \sin 2\varphi \frac{\partial \sigma}{\partial y} - 2\sigma \sin \rho \left[ \sin 2\varphi \frac{\partial \varphi}{\partial x} - \cos 2\varphi \frac{\partial \varphi}{\partial y} \right] &= 0 \\ \sin \rho \sin 2\varphi \frac{\partial \sigma}{\partial x} + (1 - \sin \rho \cos 2\varphi) \frac{\partial \sigma}{\partial y} + 2\sigma \sin \rho \left[ \cos 2\varphi \frac{\partial \varphi}{\partial x} + \sin 2\varphi \frac{\partial \varphi}{\partial y} \right] &= \gamma \end{aligned}$$

Полученная основная система уравнений принадлежит к гиперболическому типу и имеет два вещественных семейства характеристик, которые определяются известными дифференциальными уравнениями:

$$dy = dx \operatorname{tg} (\varphi \mp \mu), \quad d\sigma \mp 2\sigma \operatorname{tg} \rho d\varphi = \gamma (dy \mp \operatorname{tg} \rho dx) \quad (1.4)$$

Характеристики на плоскости  $x$  и  $y$  образуют два изогональных семейства линий, пересекающихся под углами  $2\mu = \pi/2 - \rho$ . Они наклонены к оси  $x$  под углами  $\varphi \mp \mu$  и совпадают с линиями скольжения.

Займемся определением контактных напряжений на контуре стенки, предполагая, что вдоль горизонтальной границы задано равномерно распределенное нормальное давление  $\sigma_y = p$  (фиг. 1).

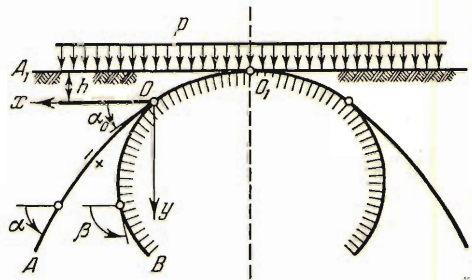
При этом необходимо отдельно рассматривать области  $A_1O_1Ox$ ,  $xOA$  и  $AOB$ . Области  $xOA$  и  $AOB$  разделены кривой разрыва  $OA$ , на которой хотя и сохраняется равновесие, но нет полной непрерывности напряжений.

В областях  $A_1O_1Ox$  и  $xOA$  возникают простейшие поля напряжений, определяемые величинами

$$\begin{aligned} \sigma &= \sigma(y) = \frac{\gamma y + q + H}{1 + \sin \rho} \\ \varphi &= \frac{\pi}{2} \quad (q = p + \gamma h) \end{aligned} \quad (1.5)$$

или компонентами напряжения

$$\begin{aligned} \sigma_x + H &= (\gamma y + q + H) \frac{1 - \sin \rho}{1 + \sin \rho} \\ \sigma_y &= \gamma y + q, \quad \tau_{xy} = 0 \end{aligned}$$



Фиг. 1

и сеткой характеристик в виде двух семейств параллельных прямых:

$$y = \pm x \operatorname{ctg} \mu + \operatorname{const}$$

Остановимся теперь на граничных условиях вдоль кривых  $OA$  и  $OB$ , обозначая через  $t$  касательную, а через  $n$  нормаль к рассматриваемой кривой. Компоненты напряжения  $\sigma_t$ ,  $\sigma_n$  и  $\tau_{tn}$  могут быть выражены через новые переменные  $\sigma$  и  $\psi$  по формулам

$$\left. \begin{aligned} \sigma_t \\ \sigma_n \end{aligned} \right\} = \sigma(1 \pm \sin \rho \cos 2\psi) - H, \quad \tau_{tn} = \sigma \sin \rho \sin 2\psi \quad (1.6)$$

в которых  $\psi$  есть угол между наибольшим главным нормальным направлением и осью  $t$ . Из сопоставления (1.3) и (1.6) ясно, что  $\varphi - \psi$  представляет собой угол между осями  $x$  и  $t$ .

Условимся через  $\alpha$  и  $\beta$  обозначать углы между осью  $x$  и касательными к кривым  $OA$  и  $OB$ , а через  $\alpha_0$  и  $\beta_0$  — их значения в точке  $O$ .

Прежде всего заметим, что вдоль некоторой дуги  $O_1O$  контура стенки на основании (1.5) и (1.6) при  $\psi = \pi/2 - \beta$  имеют место

$$\sigma_n = \sigma(y)(1 + \sin \rho \cos 2\beta) - H, \quad \tau_{tn} = \sigma(y) \sin \rho \sin 2\beta$$

Будем иметь в виду, что вдоль кривой  $OA$  компоненты напряжения  $\sigma_n$  и  $\tau_{tn}$  должны быть непрерывны, а компонента  $\sigma_t$  разрывна. Следовательно, из (1.5) и (1.6) при  $\psi = \varphi - \alpha$  получим

$$\begin{aligned} \sigma[1 - \sin \rho \cos 2(\varphi - \alpha)] &= \sigma(y)(1 + \sin \rho \cos 2\alpha) \\ \sigma \sin 2(\varphi - \alpha) &= \sigma(y) \sin 2\alpha \end{aligned}$$

Отсюда после простых преобразований можно найти

$$\sin(2\alpha - \varphi) = \sin \rho \sin \varphi, \quad 0 \leq 2\alpha - \varphi \leq \frac{\pi}{2}$$

и, кроме того,

$$\frac{dy}{dx} = \operatorname{tg} \alpha, \quad \sigma = \sigma(y) \frac{\sin 2\alpha}{\sin 2(\varphi - \alpha)} \quad (1.7)$$

Отметим, что точно такие же условия вдоль кривой разрыва уже применялись ранее [1] при определении формулы устойчивого полусвода.

Будем считать, что вдоль кривой  $OB$ , которая является контуром стенки, между компонентами напряжения  $\sigma_n$  и  $\tau_{tn}$  имеет место соотношение

$$\tau_{tn} = (\sigma_n + H) \operatorname{tg} \delta, \quad \delta \leq \rho$$

Поэтому вследствие (1.6) при  $\psi = \varphi - \beta$  должно быть

$$\sin \rho \sin 2(\varphi - \beta) = [1 - \sin \rho \cos 2(\varphi - \beta)] \operatorname{tg} \delta$$

Отсюда

$$\sin [2(\varphi - \beta) + \delta] = \frac{\sin \delta}{\sin \rho}, \quad 0 \leq 2(\varphi - \beta) + \delta \leq \frac{\pi}{2} \quad (1.8)$$

Отметим наиболее интересные частные случаи контурного условия;

$$\delta = 0, \quad \delta = \rho$$

когда, соответственно

$$\varphi = \beta, \quad \varphi = \beta + \mu$$

Точка  $O$  контура стенки должна быть выбрана так, чтобы компоненты  $\sigma_n$  и  $\tau_{tn}$  были непрерывны; кривая разрыва  $OA$  и контур  $OB$  имеют общую касательную, наклоненную к оси  $x$  под углом  $\alpha_0 = \beta_0$ , причем

$$\sin (2\alpha_0 - \delta) = \frac{\sin \delta}{\sin \rho}, \quad 0 \leq 2\alpha_0 - \delta \leq \frac{\pi}{2} \quad (1.9)$$

В области  $AOB$  поле напряжений уже не будет простейшим и должно быть найдено путем численного решения уравнений характеристик (1.4) по граничным условиям (1.7) и (1.8) вдоль кривых  $OA$  и  $OB$  (фиг. 2).

Значение  $\sigma = \sigma_0$  в точке  $O$  может быть выражено через  $q$ . Действительно, на основании (1.7) при  $y = 0$  найдем

$$\sigma_0 = \frac{q + H}{1 + \sin \rho} \frac{\sin 2\alpha_0}{\sin 2(\alpha_0 - \delta)} \quad (1.10)$$

Особенно интересен частный случай  $\delta = \rho$ , когда

$$\alpha_0 = \beta_0 = \frac{\pi}{2} - \mu, \quad \sigma_l^+ = \sigma_l^-$$

а кривая разрыва переходит в прямую характеристику  $OA$  (фиг. 3).

**§ 2. Некоторые приближенные решения.** Рассмотрим узкий слой вдоль выпуклого контура стенки и получим приближенные интегралы основных уравнений предельного равновесия в двух частных случаях:  $\delta = 0$  и  $\delta = \rho$ .

Выберем за ортогональные криволинейные координаты соответственно длину  $s$  дуги контура стенки и длину  $n$  нормали, отсчитанной от контура (фиг. 4), так что  $OM = s$  и  $MN = -n$ , причем  $n < 0$ .

Задавая форму контура и радиус кривизны уравнениями

$$x = x(s), \quad y = y(s), \quad R = R(s) = ds/d\beta$$

легко установить зависимости

$$x = x(s) - n \sin \beta, \quad y = y(s) + n \cos \beta$$

а также коэффициент Ламе

$$g = \left[ \left( \frac{\partial x}{\partial s} \right)^2 + \left( \frac{\partial y}{\partial s} \right)^2 \right]^{1/2} = 1 - \frac{n}{R(s)}$$

Дифференциальные уравнения равновесия в принятых криволинейных координатах имеют вид:

$$\begin{aligned} \frac{\partial \sigma_t}{\partial s} + g \frac{\partial \tau_{tn}}{\partial n} - \frac{2\tau_{tn}}{R} &= \gamma g \sin \beta \\ \frac{\partial \tau_{tn}}{\partial s} + g \frac{\partial \sigma_n}{\partial n} + \frac{\sigma_t - \sigma_n}{R} &= \gamma g \cos \beta \end{aligned} \quad (2.1)$$

а компоненты напряжения можно выразить через  $\sigma$  и  $\psi$  по формулам

$$\left. \begin{aligned} \sigma_t \\ \sigma_n \end{aligned} \right\} = \sigma (1 \pm \sin \rho \cos 2\psi) - H \quad (2.2)$$

$$\tau_{tn} = \sigma \sin \rho \sin 2\psi, \quad \psi = \varphi - \beta$$

в которых  $\psi$  — угол наклона наибольшего главного нормального напряжения к оси  $t$ . Таким образом, основная система теперь будет иметь такой вид:

$$\begin{aligned} (1 + \sin \rho \cos 2\psi) \frac{\partial \sigma}{\partial s} + \sin \rho \sin 2\psi g \frac{\partial \sigma}{\partial n} - \\ - 2\sigma \sin \rho \left[ \sin 2\psi \frac{\partial \varphi}{\partial s} - \cos 2\psi g \frac{\partial \varphi}{\partial n} \right] &= \gamma g \sin \beta \end{aligned} \quad (2.3)$$

$\sin \rho \sin 2\psi \frac{\partial \sigma}{\partial s} + (1 - \sin \rho \cos 2\psi) g \frac{\partial \sigma}{\partial n} + 2\sigma \sin \rho \left[ \cos 2\psi \frac{\partial \varphi}{\partial s} + \sin 2\psi g \frac{\partial \varphi}{\partial n} \right] = \gamma g \cos \beta$   
или в результате простых преобразований

$$\begin{aligned} \left[ \frac{\partial \sigma}{\partial s} \mp 2\sigma \operatorname{tg} \rho \frac{\partial \varphi}{\partial s} \right] + \operatorname{tg}(\psi \mp \rho) g \left[ \frac{\partial \sigma}{\partial n} \mp 2\sigma \operatorname{tg} \rho \frac{\partial \varphi}{\partial n} - \gamma \frac{\cos(\beta \mp \rho)}{\cos \rho} \right] = \\ = \gamma g \frac{\sin(\beta \mp \rho)}{\cos \rho} \end{aligned} \quad (2.4)$$

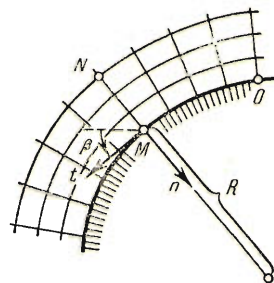
Покажем сначала, как построить приближенное решение вблизи контура стенки в частном случае  $\delta = 0$ , когда на самом контуре  $\sigma = \sigma(s)$  и  $\psi = 0$ . С этой целью положим

$$\sigma = \sigma(s) + S, \quad \psi = \Psi, \quad g = 1 - n/R$$

и будем считать, что  $S$ ,  $\Psi$  и  $n$  малы. Тогда на основании (2.2) приближенно

$$\left. \begin{aligned} \sigma_t \\ \sigma_n \end{aligned} \right\} = (\sigma(s) + S) (1 \pm \sin \rho) - H, \quad \tau_{tn} = 2\sigma(s) \sin \rho \Psi$$

Внесем  $\sigma$ ,  $\psi$  и  $g$  в уравнение (2.3), а затем оценим порядок различных членов и отбросим те из них, которые малы по сравнению с остальными.



Фиг. 4

Приближенно получим

$$2\sigma(s) \sin \rho \frac{\partial \Psi}{\partial n} = \gamma \sin \beta - \sigma'(s)(1 + \sin \rho)$$

$$(1 - \sin \rho) \frac{\partial S}{\partial n} = \gamma \cos \beta - \frac{2}{R} \sigma(s) \sin \rho$$

Эти уравнения должны быть проинтегрированы с учетом граничных условий  $S = \Psi = 0$  при  $n = 0$  в виде

$$\begin{aligned} 2\sigma(s) \sin \rho \Psi &= [\gamma \sin \beta - \sigma'(s)(1 + \sin \rho)] n \\ (1 - \sin \rho) S &= \left[ \gamma \cos \beta - \frac{2}{R} \sigma(s) \sin \rho \right] n \end{aligned} \quad (2.5)$$

Дифференциальные уравнения характеристик

$$\frac{dy}{dx} = \operatorname{tg}(\varphi \mp \mu) \quad \text{или} \quad \frac{dn}{ds} = g \operatorname{tg}(\psi \mp \mu)$$

после подстановки  $\psi$  и  $g$  приближенно дают

$$\frac{dn}{ds} = \mp \operatorname{tg} \mu \left( 1 - \frac{n}{R} \right) + \frac{\Psi}{\cos^2 \mu} \quad (2.6)$$

Теперь нетрудно получить компоненты напряжения

$$\sigma_n + H = \sigma(s)(1 - \sin \rho) + \left[ \gamma \cos \beta - \frac{2}{R} \sigma(s) \sin \rho \right] n$$

$$\tau_{tn} = [\gamma \sin \beta - \sigma'(s)(1 + \sin \rho)] n$$

а вместе с тем и компоненту

$$\sigma_t + H = \frac{1 + \sin \rho}{1 - \sin \rho} (\sigma_n + H)$$

Предыдущие формулы могут быть использованы также, если контур стенки есть прямая, наклоненная под углом  $\beta$  к оси  $x$ ; при этом следует считать, что  $R \rightarrow \infty$ .

Покажем теперь, как найти приближенное решение вблизи контура стенки в другом частном случае  $\delta = \rho$ , когда на этом контуре  $\sigma = \sigma(s)$  и  $\psi = \mu$ . Положим

$$\sigma = \sigma(s) + S, \quad \psi = \mu - \Psi, \quad g = 1 - n/R$$

и будем опять-таки считать, что  $S$ ,  $\Psi$  и  $n$  малы.

Подставим  $\sigma$ ,  $\psi$  и  $g$  в уравнения (2.4), а затем оценим порядок различных членов и отбросим те из них, которые малы по сравнению с остальными. Приближенно найдем

$$\begin{aligned} \frac{\partial S}{\partial n} - 2\sigma(s) \operatorname{tg} \rho \frac{\partial \Psi}{\partial n} &= 0 \\ \left[ \frac{\partial S}{\partial n} + 2\sigma(s) \operatorname{tg} \rho \frac{\partial \Psi}{\partial n} \right] \Psi &= \sigma'(s) - \gamma \frac{\sin(\beta - \rho)}{\cos \rho} - \frac{2}{R} \sigma(s) \operatorname{tg} \rho \end{aligned}$$

Первое уравнение вместе с граничными условиями  $S = \Psi = 0$  при  $n = 0$  имеет интеграл

$$S = 2\sigma(s) \operatorname{tg} \rho \Psi \quad (2.7)$$

а второе может быть преобразовано таким образом:

$$\frac{\partial \Psi^2}{\partial n} = \frac{\operatorname{ctg} \rho}{2\sigma(s)} \left( \sigma'(s) - \gamma \frac{\sin(\beta - \rho)}{\cos \rho} \right) - \frac{1}{R}$$

Оно должно быть проинтегрировано с учетом граничного условия  $\Psi' = 0$  при  $n = 0$  в виде

$$\Psi^2 = \left[ \frac{\text{ctg } \rho}{2\sigma(s)} \left( \sigma'(s) - \gamma \frac{\sin(\beta - \rho)}{\cos \rho} \right) - \frac{1}{R} \right] n \quad (2.8)$$

Дифференциальные уравнения характеристик

$$\frac{dn}{ds} = g \text{tg}(\psi \mp \mu)$$

после подстановки  $\psi$  и  $g$  приближенно дают

$$\frac{dn}{ds} = -\Psi, \quad \frac{dn}{ds} = \text{ctg } \rho \left( 1 - \frac{n}{R} - \frac{2\Psi}{\sin 2\rho} \right)$$

Полученные интегралы могут быть применены также, если контур стенки есть прямая, наклоненная под углом  $\beta$  к оси  $x$ ; при этом нужно считать, что  $R \rightarrow \infty$ . Интеграл (2.7) принимает следующий вид:

$$S = 2\sigma(s) \text{tg } \rho \Psi$$

а интеграл (2.8) после простых преобразований напишется так:

$$\Psi^2 = \frac{\text{ctg } \rho}{2\sigma(s)} \left[ \sigma'(s) - \frac{\gamma \sin(\beta - \rho)}{\cos \rho} \right] n$$

Последнее выражение несколько упрощается при отсутствии собственного веса, когда  $\gamma = 0$ , а угол  $\beta$  выпадает из рассмотрения.

Остановимся на последнем интеграле в частном случае идеально сыпучей среды ( $k = 0$ ), предполагая, что в рассматриваемой задаче отсутствует характерная длина  $l$ . Так как при этом величины

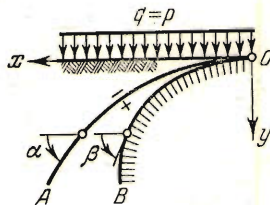
$$\sigma'(s) = \sigma'(\bar{l}s), \quad \frac{\sigma(s)}{n} = \frac{\sigma(\bar{l}s)}{l\bar{n}}$$

в которых приняты обозначения  $s = l\bar{s}$ ,  $n = l\bar{n}$ , не должны зависеть от  $l$ , то произвольную функцию  $\sigma(s)$  можно представить в виде

$$\sigma(s) = \gamma\sigma_0 s$$

так что

$$\Psi^2 = -\frac{\text{ctg } \rho}{2} \left[ 1 - \frac{\sin(\beta - \rho)}{\sigma_0 \cos \rho} \right] \frac{n}{s}$$



Фиг. 5

Это соотношение было получено Т. Карманом [3] как интеграл системы уравнений предельного равновесия для весового клина из идеально сыпучей среды, в которой величины всех компонент напряжения пропорциональны расстояниям от вершины клина.

Остановимся подробнее на частном случае  $\delta = 0$ , когда  $\alpha_0 = \beta_0 = 0$  и  $q = p$ , а контур стенки имеет в точке  $O$  горизонтальную касательную, и построим приближенное решение в окрестности этой точки  $O$  (фиг. 5).

Уравнения контура стенки могут быть при малых  $s$  приближенно выражены в виде

$$x = x(s) = s, \quad y = y(s) = \frac{s^2}{2R_0} \quad \text{или} \quad y = \frac{x^2}{2R_0}$$

а формулы перехода от прямолинейных  $x$  и  $y$  к криволинейным координатам  $s$  и  $n$  представлены так:

$$s = x, \quad n = y - \frac{x^2}{2R_0}, \quad R_0 = R(0)$$

Искомое приближенное решение около точки  $O$  может быть найдено при помощи интегралов (2.5). Имея в виду, что

$$\sigma(0) = \frac{p+H}{1-\sin\rho}$$

приближенно найдем

$$(1-\sin\rho)S = \left[ \gamma - \frac{2(p+H)\sin\rho}{R_0(1-\sin\rho)} \right] n, \quad \Psi = -\frac{\sigma'(0)\cos^2\rho}{2(p+H)\sin\rho} n$$

Условия (1.7) вдоль кривой  $OA$  могут быть также приближенно написаны следующим образом:

$$\frac{dy}{dx} = \alpha = (1+\sin\rho)\frac{\beta}{2}, \quad (1-\sin\rho)\sigma = \gamma y + (p+H)(1-\sin\rho)\beta^2$$

Внося вместо  $\beta$  его приближенное значение  $\beta = x/R_0$ , получим

$$\frac{dy}{dx} = (1+\sin\rho)\frac{x}{2R_0}$$

которое вместе с граничными данными  $y=0$  при  $x=0$  устанавливает, что кривая  $OA$  есть парабола

$$y = (1+\sin\rho)\frac{x^2}{4R_0} \quad \text{или} \quad -n = (1-\sin\rho)\frac{s^2}{4R_0} \quad (2.9)$$

Приведенные интегралы и условия вдоль кривой  $OA$  определяют функцию  $\sigma(s)$  следующим образом:

$$(1-\sin\rho)\sigma(s) = p+H + \left[ \gamma - \frac{3}{R_0}(p+H)\sin\rho \right] \frac{s^2}{2R_0}$$

Теперь легко видеть, что  $\sigma'(0) = 0$  и с прежней степенью точности

$$(1-\sin\rho)S = \left[ \gamma - \frac{2(p+H)\sin\rho}{R_0(1-\sin\rho)} \right] n, \quad \Psi = 0$$

а характеристиками — линиями скольжения — служат

$$n = R_0 + C \exp\left(\pm \operatorname{tg} \mu \frac{s}{R_0}\right)$$

Нетрудно также определить компоненты напряжения  $\sigma_n$  и  $\tau_{tn}$  в непосредственной близости от стенки:

$$\sigma_n = \gamma y + p - \frac{3}{R_0}(p+H)\sin\rho \left[ \frac{s^2}{2R_0} + \frac{2n}{3(1-\sin\rho)} \right], \quad \tau_{tn} = 0$$

а также компоненту  $\sigma_n$  на самом контуре:

$$\sigma_n = p + \left[ \gamma - \frac{3}{R_0}(p+H)\sin\rho \right] \frac{s^2}{2R_0} \quad (2.10)$$

Отсюда нетрудно установить, что при фиксированных  $p$  и  $k$  компонента  $\sigma_n$  возрастает или убывает с увеличением угла внутреннего трения  $\rho$  в зависимости от того, будет ли  $p < k \operatorname{tg} \rho$  или  $p > k \operatorname{tg} \rho$ , а при  $p = k = 0$  компонента

$$\sigma_n = \frac{\gamma s^2}{2R_0}$$

вовсе не зависит от  $\rho$ .

Вернемся теперь от криволинейных координат  $s$  и  $n$  к прямолинейным координатам  $x$  и  $y$ . Функции  $\sigma$  и  $\varphi$  определяются приближенными формулами

$$\sigma = \frac{\gamma y + p + H}{1-\sin\rho} - \frac{2(p+H)\sin\rho}{R_0(1-\sin\rho)^2} \left[ y + (1-3\sin\rho)\frac{x^2}{4R_0} \right], \quad \varphi = \frac{x}{R_0}$$

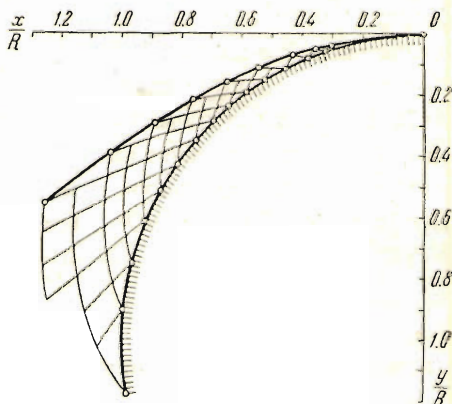
которые, конечно, справедливы только в небольшой окрестности точки  $O$ .

Обратим внимание, что все предыдущие рассуждения в полной мере справедливы и для идеально сыпучей среды, т. е. когда  $k = H = 0$ . Однако упрощение предыдущих формул при этом незначительно.

В качестве примера рассмотрена круговая стенка радиуса  $R$  для

$$\rho = \pi/6, \delta = 0 \text{ и } p + H = 5\gamma R$$

Вблизи от точки  $O$  применены предыдущие приближенные формулы, а вдали от нее использованы обычные [1] методы численного интегрирования уравнений (1.4). Найдены безразмерные координаты  $x/R$  и  $y/R$  кривой  $OA$ :



Фиг. 6

$x/R = 0.00$	0.20	0.31	0.43	0.55	0.65	0.76	0.89	1.04	1.26
$y/R = 0.00$	0.02	0.04	0.07	0.11	0.15	0.21	0.29	0.38	0.55

и значения безразмерной величины

$$N = \frac{\sigma_n + H}{\gamma R}$$

для различных значений безразмерной длины  $s/R$  кривой  $OB$ :

$s/R = 0.00$	0.21	0.33	0.39	0.48	0.55	0.63	0.70
$N = 5.00$	4.86	4.67	4.55	4.35	4.16	3.97	3.78
$s/R = 0.77$	0.86	0.95	1.06	1.17	1.32	1.47	1.74
$N = 3.59$	3.35	3.12	2.85	2.60	2.29	1.99	1.54

а также построена сетка характеристик — линий скольжения (фиг. 6).

§ 3. Стенка в идеально связной среде. Обратимся теперь к так называемой идеально связной среде, которая обладает сцеплением, но лишена внутреннего трения, и определим давление такой среды на криволинейную стенку.

Плоское предельное равновесие идеально сыпучей среды с объемным весом  $\gamma$  и коэффициентом сцепления  $k$  описывается теми же дифференциальными уравнениями равновесия (1.1) и условием предельного состояния

$$\frac{1}{4} (\sigma_x - \sigma_y)^2 + \tau_{xy}^2 = k^2$$

Такую систему уравнений удобно изучать при помощи перехода к новым переменным  $\sigma$  и  $\varphi$ , связанным с компонентами напряжения  $\sigma_x$ ,  $\sigma_y$  и  $\tau_{xy}$  следующим образом:

$$\left. \begin{matrix} \sigma_x \\ \sigma_y \end{matrix} \right\} = \sigma \pm k \cos 2\varphi, \quad \tau_{xy} = k \sin 2\varphi \quad (3.1)$$

Подставляя в уравнения равновесия (1.1) выражения (3.1), найдем

$$\frac{\partial \sigma}{\partial x} - 2k \left[ \sin 2\varphi \frac{\partial \varphi}{\partial x} - \cos 2\varphi \frac{\partial \varphi}{\partial y} \right] = 0, \quad \frac{\partial \sigma}{\partial y} + 2k \left[ \cos 2\varphi \frac{\partial \varphi}{\partial x} + \sin 2\varphi \frac{\partial \varphi}{\partial y} \right] = \gamma$$



Эта система также принадлежит к гиперболическому типу, а ее характеристики даются такими уравнениями:

$$dy = dx \operatorname{tg} \left( \varphi \mp \frac{\pi}{4} \right), \quad \frac{\sigma - \gamma y}{2k} \mp \varphi = \text{const} \quad (3.2)$$

Характеристики на плоскости координат  $x$  и  $y$  составляют теперь два ортогональных семейства. Они наклонены к оси  $x$  под углами  $\varphi \mp \pi/4$  и опять-таки совпадают с линиями скольжения.

Займемся нахождением контактных напряжений на контуре стенки, считая, что вдоль горизонтальной границы задано равномерно распределенное нормальное давление  $\sigma_y = p$ .

В областях  $A_1O_1Ox$  и  $xOA$  образуются простейшие поля напряжений, даваемые величинами

$$\sigma = \gamma y + q - k, \quad \varphi = \frac{\pi}{2} \quad (q = p + \gamma h) \quad (3.3)$$

или компонентами напряжения

$$\sigma_x = \gamma y + q - 2k, \quad \sigma_y = \gamma y + q, \quad \tau_{xy} = 0$$

и сеткой характеристик в виде двух ортогональных семейств параллельных прямых

$$y = \pm x + \text{const}$$

Остановимся теперь на граничных условиях вдоль кривых  $OA$  и  $OB$ . Компоненты напряжения могут быть представлены по формулам

$$\left. \begin{matrix} \sigma_t \\ \sigma_n \end{matrix} \right\} = \sigma \pm k \cos 2\psi, \quad \tau_{tn} = k \sin 2\psi \quad (3.4)$$

где  $\psi$  имеет обычный смысл, так что  $\varphi - \psi$  есть угол между осями  $x$  и  $t$ .

Условимся попрежнему через  $\alpha$  и  $\beta$  обозначать углы между осью  $x$  и касательными к кривым  $OA$  и  $OB$ , а через  $\alpha_0$  и  $\beta_0$  — их значения в точке  $O$ .

Заметим, что вдоль некоторой дуги  $O_1O$  контура стенки вследствие (3.3) и (3.4) при  $\psi = \pi/2 - \beta$  имеют место

$$\sigma_n = \gamma y + q - k(1 - \cos 2\beta), \quad \tau_{tn} = k \sin 2\beta$$

Будем иметь в виду, что вдоль кривой  $OA$  компоненты напряжения  $\sigma_n$  и  $\tau_{tn}$  непрерывны, а компонента  $\sigma_t$  имеет конечный разрыв. Поэтому из уравнений (3.3) и (3.4) при  $\psi = \varphi - \alpha$  получим

$$\begin{aligned} \frac{\sigma}{k} - \cos 2(\varphi - \alpha) &= \frac{\gamma y + q}{k} - 1 + \cos 2\alpha \\ \sin 2(\varphi - \alpha) &= \sin 2\alpha \end{aligned}$$

Отсюда после простых преобразований можно найти

$$\frac{dy}{d\alpha} = \operatorname{tg} \alpha, \quad \varphi = 2\alpha, \quad \sigma = \gamma y + q + k(2 \cos 2\alpha - 1) \quad (3.5)$$

Будем считать, что вдоль кривой  $OB$ , которая является контуром стенки, компонента напряжения

$$\tau_{tn} = t \quad (0 \leq t \leq k)$$

Поэтому вследствие уравнений (3.3) при  $\psi = \varphi - \beta$  должно быть

$$\sin 2(\varphi - \beta) = \frac{t}{k}, \quad 0 \leq 2(\varphi - \beta) \leq \frac{\pi}{2} \quad (3.6)$$

Точку  $O$  следует выбрать так, чтобы компоненты  $\sigma_n$  и  $\tau_{tn}$  были непрерывны. Легко показать, что кривая разрыва  $OA$  и контур стенки  $OB$  имеют общую касательную, наклоненную к оси  $x$  под углом  $\alpha_0 = \beta_0$ , причем

$$\sin 2\alpha_0 = \frac{t}{k}, \quad 0 \leq 2\alpha_0 \leq \frac{\pi}{2}$$

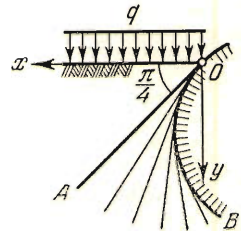
В области  $AOB$  поле напряжений уже не будет простейшим и должно быть найдено путем численного решения уравнений характеристик (3.2) по граничным условиям (3.5) и (3.6) вдоль кривых  $OA$  и  $OB$ .

Значение  $\sigma = \sigma_0$  в точке  $O$  может быть выражено через  $q$ . В самом деле, приравнивая величины  $\sigma$ , взятые при  $y = 0$ , по формулам (3.5) и (3.6), найдем

$$\sigma_0 = q + k(2 \cos 2\alpha_0 - 1)$$

Особенно простое решение имеет место в частном случае  $t = k$ , когда

$$\alpha_0 = \beta_0 = \frac{\pi}{4}, \quad \sigma_t^+ = \sigma_t^-$$



Фиг. 7

а кривая разрыва становится прямой характеристикой  $OA$  (фиг. 7). При этом функции  $\sigma$  и  $\varphi$  в области  $AOB$  при помощи обозначений  $x(s) = x_1(\beta)$ ,  $y(s) = y_1(\beta)$ ,  $\bar{\varphi} = \varphi - \pi/4$  могут быть представлены в виде

$$\begin{aligned} \sigma &= \gamma y + q - k \left( 1 - \frac{\pi}{2} + 2\bar{\varphi} \right) \\ y &= y_1(\bar{\varphi}) + [x - x_1(\bar{\varphi})] \operatorname{tg} \bar{\varphi} \end{aligned} \quad (3.7)$$

а компонента напряжения  $\sigma_n$  на контуре стенки дана так:

$$\sigma_n = \gamma y + q - k \left( 1 - \frac{\pi}{2} + 2\beta \right) \quad (3.8)$$

Характеристиками — линиями скольжения — здесь служат касательные прямые к контуру стенки и ортогональные к ним кривые.

Остановимся, наконец, на частном случае  $t = 0$ , когда  $\alpha_0 = \beta_0 = 0$  и  $q = p$ , а контур стенки имеет в точке  $O$  горизонтальную касательную, и приведем приближенное решение вблизи этой точки  $O$ .

Кривая  $OA$  вместо (2.9) определяется теперь следующим образом:

$$y = \frac{x^2}{4R_0} \quad \text{или} \quad -n = \frac{s^2}{4R_0} \quad (3.9)$$

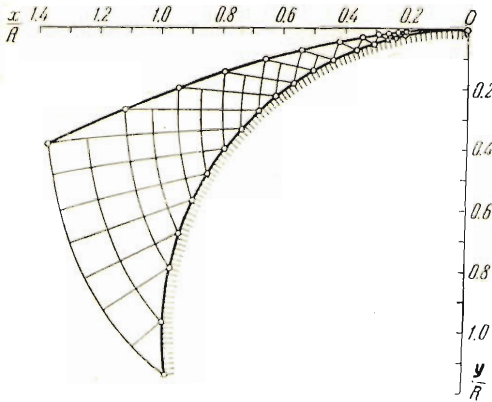
а компонента напряжения  $\sigma_n$  на контуре стенки вместо (2.10) будет

$$\sigma_n = p + \left[ \gamma - \frac{3k}{R_0} \right] \frac{s^2}{2R_0} \quad (3.10)$$

Функции  $\sigma$  и  $\varphi$  даются приближенными формулами

$$\sigma = \gamma y + p + k - \frac{2k}{R_0} \left[ y + \frac{x^2}{4R_0} \right], \quad \varphi = \frac{x}{R_0}$$

которые справедливы около точки  $O$ .



Фиг. 8

Получены безразмерные координаты  $x/R$  и  $y/R$  кривой  $OA$ :

$x/R =$	0.00	0.20	0.29	0.42	0.54	0.66	0.79	0.94	1.12	1.37
$y/R =$	0.00	0.01	0.02	0.04	0.07	0.10	0.14	0.20	0.27	0.38

и значения безразмерной величины

$$N = \frac{\sigma_n - p}{\gamma R}$$

для значений безразмерной длины  $s/R$  кривой  $OB$ :

$s/R =$	0.00	0.21	0.31	0.46	0.53	0.61	0.68	0.75
$-N =$	0.00	0.04	0.09	0.18	0.24	0.30	0.36	0.41
$s/R =$	0.84	0.92	1.02	1.12	1.24	1.35	1.57	1.71
$-N =$	0.49	0.56	0.65	0.73	0.83	0.93	1.09	1.25

а также построена сетка характеристик — линии скольжения (фиг. 8).

Сопоставление результатов вычислений в примерах § 1 и 3 дает представление о влиянии внутреннего трения на величины контактных напряжений вдоль контура стенки.

Поступила 21 VI 1956

Институт механики  
Академии наук СССР

#### ЛИТЕРАТУРА

1. Соколовский В. В. Статика сыпучей среды. Изд. первое. Изд. АН СССР, 1942. Изд. второе. Гостехиздат, 1954.
2. Соколовский В. В. О формах устойчивых полусводов и сводов. ПММ, т. XX, вып. 1, 1956.
3. K a r m a n Т. Ueber elastische Grenzzustände. Verhandlungen des zweiten Internationalen Kongress für technische Mechanik, Zürich, 1927.