

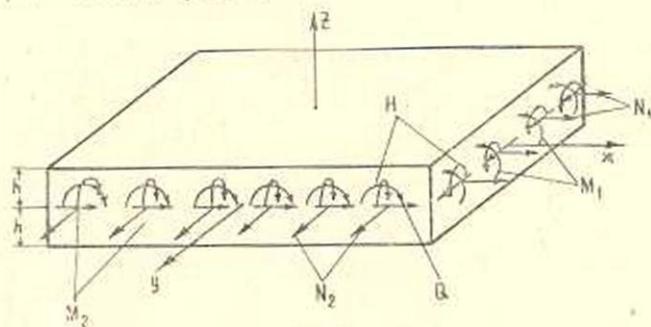
М. А. ЗАЛОЯН

О ДВУХ ЗАДАЧАХ ТЕОРИИ ИДЕАЛЬНОЙ ПЛАСТИЧНОСТИ

В статье исследуются задачи о предельном состоянии прямоугольной плиты и толстостенной цилиндрической оболочки.

В рассматриваемых задачах материал полагается жестко-пластическим и подчиняется законам теории идеально-пластического течения с условием Губера-Мизеса [1—4]. Для решения этих задач использованы результаты, полученные в статьях [5—6].

§ 1. Совместный изгиб, растяжение и кручение прямоугольной плиты. Обычная теория пластического изгиба плит основана на гипотезе Кирхгофа-Лява [1, 2, 7] и др. Не пользуясь указанной гипотезой, рассмотрим предельное состояние прямоугольной плиты, вызванное изгибающими моментами  $M_1$ ,  $M_2$ , растягивающими силами  $N_1$ ,  $N_2$ , крутящим моментом  $H$  и касательными силами  $Q$ , примененными на торцах плиты, фиг. 1.



Фиг. 1.

Принимая в решении, приведенном в [5], некоторые произвольные постоянные равными нулю, получим:

для компонентов напряжений —

$$\sigma_x = \frac{k(2\varepsilon_x + \varepsilon_y)}{\sqrt{\varepsilon_x^2 + \varepsilon_x \varepsilon_y + \varepsilon_y^2 + \gamma_{xy}^2}}, \quad \sigma_y = \frac{k(\varepsilon_x + 2\varepsilon_y)}{\sqrt{\varepsilon_x^2 + \varepsilon_x \varepsilon_y + \varepsilon_y^2 + \gamma_{xy}^2}}, \quad (1.1)$$

$$\tau_{xy} = \frac{k\gamma_{xy}}{\sqrt{\varepsilon_x^2 + \varepsilon_x \varepsilon_y + \varepsilon_y^2 + \gamma_{xy}^2}}, \quad \sigma_z = \tau_{xz} = \tau_{yz} = 0,$$

где

$$\varepsilon_x = A_0 + A_1 z, \quad \varepsilon_y = B_0 + B_1 z, \quad \gamma_{xy} = C_0 + C_1 z; \quad (1.2)$$

для компонентов скорости перемещения —

$$\begin{aligned} u &= A_1xz + C_1yz + A_0x + D_0y, \\ v &= C_1xz + B_1yz + (2C_0 - D_0)x + B_0y, \\ w &= -\frac{A_1}{2}x^2 - \frac{B_1}{2}y^2 - \frac{A_1 + B_1}{2}z^2 - C_1xy - (A_0 + B_0)z. \end{aligned} \quad (1.3)$$

Как в этом, так и в следующем параграфе точки — символы производных опущены. Так что  $A_1, B_1, \dots$ , будучи произвольными постоянными по отношению к  $x, y$  и  $z$ , могут зависеть от времени или от аналогичного параметра.

Принимая, например,  $A_1 \neq 0$ , компоненты напряжения можем представить в виде

$$\begin{aligned} \sigma_x &= \frac{k[2a_0 + b_0 + (2 + b_1)z]}{\sqrt{\alpha z^2 + 2\beta z + \gamma}}, & \sigma_y &= \frac{k[a_0 + 2b_0 + (1 + 2b_1)z]}{\sqrt{\alpha z^2 + 2\beta z + \gamma}}, \\ \tau_{xy} &= \frac{k(c_0 + c_1z)}{\sqrt{\alpha z^2 + 2\beta z + \gamma}}, & \sigma_z = \tau_{xz} = \tau_{yz} &= 0, \end{aligned} \quad (1.4)$$

где обозначены  $A_0 = a_0A_1, B_0 = b_0A_1, B_1 = b_1A_1, C_0 = c_0A_1, C_1 = c_1A_1$ ,

$$\alpha = 1 + b_1 + b_1^2 + c_1^2,$$

$$\beta = a_0 + b_0b_1 + c_0c_1 + \frac{1}{2}(a_0b_1 + b_0), \quad (1.5)$$

$$\gamma = a_0^2 + a_0b_0 + b_0^2 + c_0^2.$$

Имеем следующие граничные условия:

$$\begin{aligned} \int_{-h}^h \sigma_x dz &= N_1, & \int_{-h}^h \sigma_y dz &= N_2, & \int_{-h}^h \tau_{xy} dz &= Q, \\ \int_{-h}^h \sigma_x z dz &= M_1, & \int_{-h}^h \sigma_y z dz &= M_2, & \int_{-h}^h \tau_{xy} z dz &= H. \end{aligned} \quad (1.6)$$

Подставляя  $\sigma_x, \sigma_y$  и  $\tau_{xy}$  из (1.4) в (1.6) и вводя обозначения

$$I_i = \int_{-h}^h \frac{z^i dz}{\sqrt{\alpha z^2 + 2\beta z + \gamma}}, \quad i = 0, 1, 2, \quad (1.7)$$

находим

$$\frac{N_1}{k} = (2a_0 + b_0)I_0 + (2 + b_1)I_1,$$

$$\frac{N_2}{k} = (a_0 + 2b_0)I_0 + (1 + 2b_1)I_1, \quad (1.8)$$

$$\frac{M_1}{k} = (2a_0 + b_0) I_1 + (2 + b_1) I_2,$$

$$\frac{M_2}{k} = (a_0 + 2b_0) I_1 + (1 + 2b_1) I_2. \quad (1.9)$$

$$\frac{Q}{k} = c_0 I_0 + c_1 I_1, \quad \frac{H}{k} = c_0 I_1 + c_1 I_2. \quad (1.10)$$

Полученная система из шести нелинейных алгебраических уравнений содержит пять неизвестных постоянных. Шестое уравнение устанавливает соотношение между внешними силами, при котором наступает предельное состояние плиты. Из этих неизвестных постоянных три можно легко исключить. Определяя значения  $I_0$  и  $I_1$  из (1.8), а также  $I_1$  и  $I_2$  из (1.9), получим

$$I_0 = \frac{2N_2 - N_1 - b_1(2N_1 - N_2)}{3k(b_0 - a_0 b_1)}, \quad (1.11)$$

$$I_1 = \frac{b_0(2N_1 - N_2) - a_0(2N_2 - N_1)}{3k(b_0 - a_0 b_1)}, \quad (1.12)$$

$$I_1 = \frac{2M_2 - M_1 - b_1(2M_1 - M_2)}{3k(b_0 - a_0 b_1)}, \quad (1.13)$$

$$I_2 = \frac{b_0(2M_1 - M_2) - a_0(2M_2 - M_1)}{3k(b_0 - a_0 b_1)}, \quad (1.14)$$

причем предположено  $b_0 - a_0 b_1 \neq 0$ . Приравняв правые части (1.12) и (1.13), будем иметь

$$b_1 = \frac{2M_2 - M_1}{2M_1 - M_2} + \frac{2N_2 - N_1}{2N_1 - N_2} a_0 - \frac{2N_1 - N_2}{2M_1 - M_2} b_0. \quad (1.15)$$

Подставляя значение  $b_1$  из (1.15) в (1.11), (1.12) и (1.14), находим

$$I_0 = \frac{3(M_1 N_2 - M_2 N_1) + (2N_1 - N_2) [N_1(a_0 + 2b_0) - N_2(2a_0 + b_0)]}{3k[(M_1 + a_0 N_1)(a_0 + 2b_0) - (M_2 + a_0 N_2)(2a_0 + b_0)]}, \quad (1.16)$$

$$I_1 = \frac{(2M_1 - M_2) [N_1(a_0 + 2b_0) - N_2(2a_0 + b_0)]}{3k[(M_1 + a_0 N_1)(a_0 + 2b_0) - (M_2 + a_0 N_2)(2a_0 + b_0)]}, \quad (1.17)$$

$$I_2 = \frac{(2M_2 - M_1) [M_1(a_0 + 2b_0) - M_2(2a_0 + b_0)]}{3k[(M_1 + a_0 N_1)(a_0 + 2b_0) - (M_2 + a_0 N_2)(2a_0 + b_0)]}. \quad (1.18)$$

В выражения для  $I_0$ ,  $I_1$  и  $I_2$  входят две произвольные постоянные  $a_0$  и  $b_0$ , поэтому выражение для  $b_1$ , определяемое по (1.15), а также следуемые из (1.10) выражения для  $c_0$  и  $c_1$ :

$$c_0 = \frac{H I_1 - Q I_2}{k(I_1^2 - I_0 I_2)}, \quad c_1 = -\frac{H I_0 - Q I_1}{k(I_1^2 - I_0 I_2)}, \quad (1.19)$$

также будут зависеть только от  $a_0$  и  $b_0$ .

Вычисляя значения интегралов (1.7), получим

$$I_0 = \frac{1}{\sqrt{x}} \ln \frac{\sqrt{ah^2 + 2\beta h + \gamma} + \sqrt{ax}h + \frac{\beta}{\sqrt{a}}}{\sqrt{ah^2 - 2\beta h + \gamma} - \sqrt{ax}h + \frac{\beta}{\sqrt{a}}}, \quad (1.20)$$

$$I_1 = \frac{\sqrt{ah^2 + 2\beta h + \gamma} - \sqrt{ah^2 - 2\beta h + \gamma}}{a} - \frac{\beta}{a\sqrt{a}} \ln \frac{\sqrt{ah^2 + 2\beta h + \gamma} + \sqrt{ax}h + \frac{\beta}{\sqrt{a}}}{\sqrt{ah^2 - 2\beta h + \gamma} - \sqrt{ax}h + \frac{\beta}{\sqrt{a}}}, \quad (1.21)$$

$$I_2 = \frac{ah - 3\beta}{2a^2} \sqrt{ah^2 + 2\beta h + \gamma} + \frac{ah + 3\beta}{2a^2} \sqrt{ah^2 - 2\beta h + \gamma} + \frac{3\beta^2 - a\gamma}{2a^2 \sqrt{a}} \ln \frac{\sqrt{ah^2 + 2\beta h + \gamma} + \sqrt{ax}h + \frac{\beta}{\sqrt{a}}}{\sqrt{ah^2 - 2\beta h + \gamma} - \sqrt{ax}h + \frac{\beta}{\sqrt{a}}}. \quad (1.22)$$

Далее, делая для упрощения некоторые преобразования, будем иметь

$$\frac{\sqrt{ah^2 + 2\beta h + \gamma} + \sqrt{ax}h + \frac{\beta}{\sqrt{a}}}{\sqrt{ah^2 - 2\beta h + \gamma} - \sqrt{ax}h + \frac{\beta}{\sqrt{a}}} = e^{\gamma_0 t}, \quad (1.23)$$

$$[(\gamma + \beta h) I_0 + (3\beta + ah) I_1 + 2aI_2]^2 + [(\gamma - \beta h) I_0 + (3\beta - ah) I_1 + 2aI_2]^2 = 8h^2 (ah^2 + \gamma), \quad (1.24)$$

$$[(\gamma + \beta h) I_0 + (3\beta + ah) I_1 + 2aI_2]^2 - [(\gamma - \beta h) I_0 + (3\beta - ah) I_1 + 2aI_2]^2 = 16h^2\beta. \quad (1.25)$$

Два уравнения из системы (1.23)–(1.25), где  $I_0$ ,  $I_1$ ,  $I_2$  даются формулами (1.16)–(1.18), определяют неизвестные постоянные  $a_0$  и  $b_0$ , а третье уравнение устанавливает соотношение между внешними силами.

Считая, что значения  $a_0$  и  $b_0$  тем или иным приближенным способом определены, напишем выражения компонентов скорости перемещения (1.3) в виде

$$\begin{aligned} \frac{u}{A_1} &= xz + c_1 yz + a_0 x + d_0 y, \\ \frac{v}{A_1} &= c_1 xz + b_1 yz + (2c_0 - d_0) x + b_0 y, \end{aligned} \quad (1.26)$$

$$-\frac{2w}{A_1} = x^2 + b_1 y^2 + (1 + b_1) z^2 + 2c_1 xy + 2(a_0 + b_0) z.$$

Очевидно, что для определения  $A_1$  и  $d_0$  требуются данные относительно скоростей перемещений.

Рассмотрим теперь более простой случай, когда толстая прямоугольная плита подвергается только изгибу и кручению. Положим, что на торцах плиты соответственно приложены нормальные напряжения  $x\rho_1$ ,  $x\rho_2$  и касательные напряжения  $xq$  (фиг. 2), где  $x = \text{sign } z$ . Тогда, полагая в (1.4)  $a_0 = b_0 = c_0 = 0$ , получим

$$\begin{aligned} \sigma_x &= \frac{xk(2 + b_1)}{\sqrt{1 + b_1 + b_1^2 + c_1^2}}, & \sigma_y &= \frac{xk(1 + 2b_1)}{\sqrt{1 + b_1 + b_1^2 + c_1^2}}, \\ \tau_{xy} &= \frac{xkc_1}{\sqrt{1 + b_1 + b_1^2 + c_1^2}}, & \sigma_z = \tau_{xz} = \tau_{yz} &= 0. \end{aligned} \quad (1.27)$$

Определяя неизвестные  $b_1$  и  $c_1$  из краевых условий

$$b_1 = \frac{2\rho_2 - \rho_1}{2\rho_1 - \rho_2}, \quad c_1 = \frac{3q}{2\rho_1 - \rho_2}, \quad (1.28)$$

причем  $2\rho_1 - \rho_2 \neq 0$ , поскольку  $A_1 \neq 0$ , находим компоненты напряжения в плите

$$\begin{aligned} \sigma_x &= x\rho_1, & \sigma_y &= x\rho_2, & \tau_{xy} &= xq, \\ \sigma_z = \tau_{xz} = \tau_{yz} &= 0 \end{aligned} \quad (1.29)$$

и зависимость между  $\rho_1$ ,  $\rho_2$  и  $q$

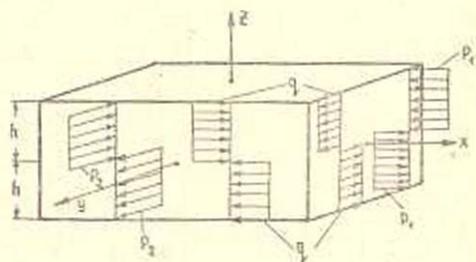
$$\rho_1^2 - \rho_1\rho_2 + \rho_2^2 + 3q^2 = 3k^2. \quad (1.30)$$

Компоненты скорости перемещений в этом случае будут

$$\begin{aligned} \frac{u}{A_1} &= xz + \frac{3q}{2\rho_1 - \rho_2} yz + d_0 y, \\ \frac{v}{A_1} &= \frac{3q}{2\rho_1 - \rho_2} xz + \frac{2\rho_2 - \rho_1}{2\rho_1 - \rho_2} yz - d_0 x, \\ -\frac{2w}{A_1} &= x^2 + \frac{2\rho_2 - \rho_1}{2\rho_1 - \rho_2} y^2 + \frac{\rho_1 + \rho_2}{2\rho_1 - \rho_2} z^2 + \frac{3q}{2\rho_1 - \rho_2} xy. \end{aligned} \quad (1.31)$$

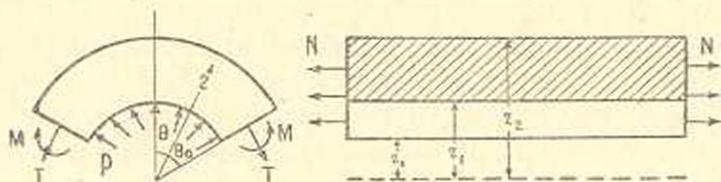
На фиг. 2 показан тот случай, когда  $\rho_1$  и  $\rho_2$  имеют одинаковые знаки, однако, полученные формулы верны и для  $\rho_1\rho_2 < 0$ .

§ 2. Об одной задаче предельного состояния толстостенной цилиндрической оболочки. Пусть толстостенная цилиндрическая оболочка из несжимаемого идеально жестко-пластического материала находится под совместным действием приложенных на боковых сече-



Фиг. 2.

ниях  $\theta = \pm \theta_0$  изгибающих моментов и растягивающих сил с интенсивностями  $M$  и  $T$ , а также внутреннего давления  $P$  и продольных сил  $2\lambda\theta_0$ , действующих на концевых сечениях  $z = \pm l$  (фиг. 3). При этом, очевидно,  $T = Pr_1$ .



Фиг. 3.

Аналогичная плоская задача, когда отсутствуют продольные деформации, исследована Р. Хиллом [3].

Для решения поставленной задачи используем выражения компонентов напряжения и скорости перемещения, полученные в [6]. Принимая в этих выражениях некоторые постоянные равными нулю, будем иметь

$$\sigma_r = -D + \int_{r_1}^r \frac{k(2\varepsilon_0 + \varepsilon_z)}{\sqrt{\varepsilon_0^2 + \varepsilon_0 \varepsilon_z + \varepsilon_z^2}} \frac{dr}{r}, \quad \tau_{rz} = \tau_{\theta z} = \tau_{r\theta} = 0,$$

$$\sigma_\theta = \sigma_r + \frac{k(2\varepsilon_0 + \varepsilon_z)}{\sqrt{\varepsilon_0^2 + \varepsilon_0 \varepsilon_z + \varepsilon_z^2}}, \quad \sigma_z = \sigma_r + \frac{k(\varepsilon_0 + 2\varepsilon_z)}{\sqrt{\varepsilon_0^2 + \varepsilon_0 \varepsilon_z + \varepsilon_z^2}}, \quad (2.1)$$

$$\varepsilon_\theta = A - \frac{C}{r^2}, \quad \varepsilon_z = B, \quad (2.2)$$

$$u = -(A+B)r - \frac{C}{r}, \quad v = (2A+B)r\theta, \quad w = Bz. \quad (2.3)$$

Принимая  $C \neq 0$  и вводя обозначения  $A = aC$ ,  $B = bC$ ,

$$\alpha = a^2 + ab + b^2, \quad \beta = a + \frac{1}{2}b, \quad (2.4)$$

где  $a$  и  $b$  — новые произвольные постоянные, выражения (2.1)–(2.3) можно переписать в следующем виде:

$$\sigma_r = -D - \int_{r_1}^r \frac{2k(1 - \beta r^2)}{\sqrt{\alpha r^4 - 2\beta r^2 + 1}} \frac{dr}{r}, \quad \tau_{rz} = \tau_{\theta z} = \tau_{r\theta} = 0,$$

$$\sigma_\theta = \sigma_r - \frac{2k(1 - \beta r^2)}{\sqrt{\alpha r^4 - 2\beta r^2 + 1}}, \quad \sigma_z = \sigma_r - \frac{k[1 - (a + 2b)r^2]}{\sqrt{\alpha r^4 - 2\beta r^2 + 1}}, \quad (2.5)$$

$$-\frac{u}{C} = (a+b)r + \frac{1}{r}, \quad \frac{v}{C} = (2a+b)r\theta, \quad \frac{w}{C} = bz. \quad (2.6)$$

Используя условие на внутренней поверхности  $r = r_1$ , получим  $D = P$ . Тогда, вычисляя интеграл для выражения  $\sigma_r$ , будем иметь

$$\begin{aligned} \sigma_r = & -P - k \ln \frac{\sqrt{\alpha r_1^4 - 2\beta r_1^2 + 1} - \beta r_1^2 + 1}{\sqrt{\alpha r^4 - 2\beta r^2 + 1} - \beta r^2 + 1} \frac{r^2}{r_1^2} - \\ & - \frac{k\beta}{\sqrt{\alpha}} \ln \frac{\sqrt{\alpha r_1^4 - 2\beta r_1^2 + 1} + \sqrt{\alpha} r_1^2 - \frac{\beta}{\sqrt{\alpha}}}{\sqrt{\alpha r^4 - 2\beta r^2 + 1} + \sqrt{\alpha} r^2 - \frac{\beta}{\sqrt{\alpha}}}. \end{aligned} \quad (2.7)$$

Из условия на внешней поверхности  $\sigma_r(r_2) = 0$  находим

$$\frac{P}{k} = \int_{r_1}^{r_2} \frac{2(\beta r^2 - 1)}{\sqrt{\alpha r^4 - 2\beta r^2 + 1}} \frac{dr}{r}. \quad (2.8)$$

Вводя обозначения

$$I_0 = \int_{r_1^2}^{r_2^2} \frac{dx}{\sqrt{\alpha x^2 - 2\beta x + 1}} = \frac{1}{\sqrt{\alpha}} \ln \frac{\sqrt{\alpha r_2^4 - 2\beta r_2^2 + 1} + \sqrt{\alpha} r_2^2 - \frac{\beta}{\sqrt{\alpha}}}{\sqrt{\alpha r_1^4 - 2\beta r_1^2 + 1} + \sqrt{\alpha} r_1^2 - \frac{\beta}{\sqrt{\alpha}}}, \quad (2.9)$$

$$I_2 = \int_{\frac{1}{r_2^2}}^{\frac{1}{r_1^2}} \frac{dx}{\sqrt{\alpha x^2 - 2\beta x + \alpha}} = \ln \frac{\sqrt{\alpha r_1^4 - 2\beta r_1^2 + 1} - \beta r_1^2 + 1}{\sqrt{\alpha r_2^4 - 2\beta r_2^2 + 1} - \beta r_2^2 + 1} \frac{r_2^2}{r_1^2}, \quad (2.10)$$

получим

$$\frac{P}{k} = \beta I_0 - I_2. \quad (2.11)$$

Подставляя выражения  $\sigma_\theta$  и  $\sigma_z$  из (2.5) в соотношения

$$\int_{r_1}^{r_2} \sigma_\theta r dr = M, \quad \int_{r_1}^{r_2} \sigma_z r dr = N \quad (2.12)$$

и используя в ходе преобразования двухкратных интегралов равенство (2.8), находим

$$\begin{aligned} \frac{2M}{k} &= (\beta r_1^2 - 1) I_0 + \beta I_1 - r_1^2 I_2, \\ \frac{2N}{k} &= r_1^2 (\beta I_0 - I_2) + \frac{3}{2} \beta I_1, \end{aligned} \quad (2.13)$$

где введено новое обозначение

$$I_1 = \int_{r_1^2}^{r_2^2} \frac{x dx}{\sqrt{\alpha x^2 - 2\beta x + 1}} = \frac{\sqrt{\alpha r_2^4 - 2\beta r_2^2 + 1} - \sqrt{\alpha r_1^4 - 2\beta r_1^2 + 1}}{\alpha} -$$

$$-\frac{\beta}{2\sqrt{a}} \ln \frac{\sqrt{ar_2^2 - 2\beta r_2^2 + 1} + \sqrt{a} r_2 - \frac{\beta}{\sqrt{a}}}{\sqrt{ar_1^2 - 2\beta r_1^2 + 1} + \sqrt{a} r_1 - \frac{\beta}{\sqrt{a}}} \quad (2.14)$$

Систему уравнений (2.11) и (2.13) преобразованием можно привести к более простым выражениям

$$\begin{aligned} \sqrt{ar_2^2 - 2\beta r_2^2 + 1} - \sqrt{ar_1^2 - 2\beta r_1^2 + 1} &= \frac{2a(2N - Pr_1^2)}{3kb} + \\ &+ \frac{\beta}{2k} \left\{ 2M - Pr_1^2 - \frac{2\beta(2N - Pr_1^2)}{3b} \right\}. \end{aligned} \quad (2.15)$$

$$\begin{aligned} \frac{\sqrt{ar_1^2 - 2\beta r_1^2 + 1} - \beta r_1^2 + 1}{\sqrt{ar_2^2 - 2\beta r_2^2 + 1} - \beta r_2^2 + 1} \frac{r_2^2}{r_1^2} &= \\ = \exp \left\{ \frac{2\beta^2(2N - Pr_1^2)}{3kb} - \frac{\beta(2M - Pr_1^2)}{k} - \frac{P}{k} \right\}. \end{aligned} \quad (2.16)$$

$$\frac{\sqrt{ar_2^2 - 2\beta r_2^2 + 1} + \sqrt{a} r_2 - \frac{\beta}{\sqrt{a}}}{\sqrt{ar_1^2 - 2\beta r_1^2 + 1} + \sqrt{a} r_1 - \frac{\beta}{\sqrt{a}}} = \exp \left\{ \frac{2\beta(2N - Pr_1^2)}{3kb} - \frac{2M - Pr_1^2}{k} \right\}. \quad (2.17)$$

Таким образом, получена система из трех алгебраических уравнений (2.15)–(2.17), содержащих два неизвестных  $a$  и  $b$ . Третье из этих уравнений дает соотношение между  $P$ ,  $M$  и  $N$ , при котором наступает предельное состояние оболочки.

Отметим, что условие

$$\int_{r_1}^{r_2} \sigma_\theta dr = T, \quad (2.18)$$

как нетрудно проверить, удовлетворяется тождественно.

В случае отсутствия продольных деформаций появляется поверхность разрыва. Принимая в выражениях (2.5)  $b = 0$ , получим

$$\sigma_r = -D \pm 2k \ln r, \quad \sigma_\theta = \sigma_r \pm 2k, \quad \sigma_z = \sigma_r \pm k. \quad (2.19)$$

Принимая  $D$  различным на разных сторонах от поверхности разрыва  $r = r_0$  и удовлетворяя условиям  $\sigma_r(r_1) = -P$ ,  $\sigma_r(r_2) = 0$ ,  $\sigma_r(r_0 - 0) = \sigma_r(r_0 + 0)$ , находим формулы

$$\sigma_r = -2k \ln \frac{r_2}{r}, \quad \sigma_\theta = 2k \left( 1 - \ln \frac{r_2}{r} \right), \quad r_0 \leq r \leq r_2. \quad (2.20)$$

$$\sigma_r = -P - 2k \ln \frac{r}{r_1}, \quad \sigma_\theta = -P + 2k \left( 1 + \ln \frac{r}{r_1} \right), \quad r_1 \leq r \leq r_0.$$

$$r_0 = \sqrt{r_1 r_2} e^{-\frac{\rho}{4k}}$$

полученные Р. Хиллом [3]. Как в первом, так и в этом параграфе пренебрегается изменение геометрических размеров тела в ходе деформации.

Институт математики и механики  
АН Армянской ССР

Поступила 24 VI 1964

Մ. Ա. ԶԱԿՅԱՆ

ԻԳԵԱԿԱՆ ՓԼԱՍՏԻԿՈՒԹՅԱՆ ՏԵՍՈՒԹՅԱՆ ԵՐԿՈՒ ԿՆԻՒՐՆԵՐԻ ՄԱՍԻՆ

Ա մ փ ո փ ո լ մ

Նախորդ հոդվածներում ստացված՝ պլաստիկության անսովյան հավասարումների մասնավոր լուծումների հիման վրա կառուցվում են երկու նոր խնդիրների լուծումներ: Առաջին պարագրաֆում ասումնափոխում է ուղղանկյուն սալի սահմանային վիճակը, երբ նրա վրա ազդում են ձգող ուժեր, ծռող և ուղորդ մամկնանքներ: Ինչպես առաջին, այնպես էլ երկրորդ պարագրաֆում ասումնափոխվող խնդիրներում ընդունվում է, որ նշույթ անսեղմելի է և ենթարկվում է Հուրեր-Միլերի պլաստիկության պայմանին: Երկրորդ պարագրաֆում դիտարկվում է գլանային հաստ թաղանթի համասեղ ծառան և ձգման խնդիրը (զժ. 3):

#### Л И Т Е Р А Т У Р А

1. Качанов Л. М. Основы теории пластичности. ГИТТЛ, М., 1956.
2. Соколовский В. В. Теория пластичности. ГИТТЛ, М.—Л., 1959.
3. Хилл Р. Математическая теория пластичности. ГИТТЛ, М., 1956.
4. Прагер В. и Ходж Ф. Г. Теория идеально-пластических тел. ИЛ, М., 1956.
5. Задоян М. А. Об одном частном решении уравнений теории идеальной пластичности. ДАН СССР, 156, № 1, 1964.
6. Задоян М. А. О некотором частном решении уравнений теории идеальной пластичности в цилиндрических координатах. ДАН АрмССР, 39, № 5, 1964.
7. Ильюшин А. А. Пластичность. Гостехиздат, М., 1948.