

- тоды механики сплошной среды. Т. 3. Новосибирск, изд. ВЦ СО АН СССР, 1970, № 1.
3. Седов Л. И. Введение в механику сплошной среды, М., Физматгиз, 1962.
  4. Уилкинс М. Л. Расчет упругопластических течений. — В кн.: Вычислительные методы в гидродинамике. М., «Мир», 1967.
  5. Butkovich T. R. Calculation of the shock wave from an underground nuclear explosion in granite. — «J. Geophys. Res.», 1965, vol. 70, p. 885—892.
  6. Родионов В. Н., Адушкин В. В., Костюченко В. Н., Николаевский В. Н., Романцов А. Н., Цветков В. М. Механический эффект подземного взрыва. М., «Недра», 1971.

УДК 539.373

## НАПРЯЖЕННЫЙ СЛОЙ, СКРЕПЛЕННЫЙ С ПОЛУПЛОСКОСТЯМИ

*Н. Н. Сергеев-Альбов*

(Новосибирск)

1. В работе [1] показано, что при соударении пластин в режиме сварки взрывом за точкой контакта вдоль линии сварки образуется напряженный слой, подвергнутый сжимающим напряжениям. Была выдвинута гипотеза, что наличие напряженного слоя — причина волнобразования, которое имеет место при некоторых режимах соударения. В экспериментах по сварке взрывом установлено, что волнобразование происходит не в момент соударения, а некоторое время спустя, т. е. для начала процесса волнобразования необходимо начальное возмущение [2]. Такое возмущение может давать волна разрежения, приходящая от свободной поверхности метаемой пластины.

В данной работе исследуется вопрос о возможности волнобразного излома напряженного слоя  $S = \{x, y | -\infty < x < +\infty, -h \leq y \leq h\}$  при условии, что этот слой сжат напряжениями, близкими к пределу текучести материала, но не превосходящими его. Случай, когда слой находится в пластическом состоянии, изучался в [1]. Пусть напряженный слой волнобразно изогнулся под действием малого возмущения. Так как рассматривается слой, сжатый напряжениями, близкими к пределу текучести материала, то естественно предположить, что в вершинах изгиба образуются пластические шарниры. В дальнейшем весь напряженный слой рассматривается как «стержневая система», соединенная посредством шарниров. Будем предполагать, что стержни абсолютно упругие и что вся «стержневая система» может выйти из состояния прямолинейного равновесия под действием малого возмущения. В слое  $S$  действуют сжимающие напряжения [1]

$$\sigma_{11}^0 = -k (k > 0),$$

где

$$(1.1) \quad k = \frac{4}{3\pi r_s} \rho_0 H U \sin (\gamma/2) \left( \frac{c_0^2 - 2b_0^2}{c_0^2 - b_0^2} \right);$$

$c_0, b_0$  — продольная и поперечная скорости звука в материале;  $\rho_0$  — плотность материала;  $U$  — скорость точки контакта;  $\gamma$  — угол соударения;

$H$  — высота пластины;  $\tau_s$  — характерное время релаксации касательных напряжений в зоне пластических деформаций, расположенной в окрестности точки контакта.

В результате выхода стержневой системы из прямолинейного состояния равновесия в вершинах излома будет действовать вертикально направленная сила  $f = 2kh \sin \beta$ , где  $\beta$  — угол, образующийся между стержнями. Препятствовать излому стержневой системы будут основания соударяющихся пластин. Высота напряженного слоя [1] мала по сравнению с высотой пластин, и поэтому будем считать, что стержневая система скреплена с полуплоскостями  $P_1 = \{x, y | -\infty < x < \infty, -\infty \leq y < -h\}$ ,  $P_2 = \{x, y | -\infty < x < \infty, h < y < \infty\}$ . Напряженный слой («стержневая система») выйдет из состояния прямолинейного равновесия под воздействием малого возмущения, если сила реакции  $2P$ , возникающая из-за изгиба оснований двух полуплоскостей, будет меньше силы  $f$ , которая возникает в вершинах излома «стержневой системы» (фиг. 1).

2. Пусть напряженное состояние в плоскости  $(x, y)$  описывается системой уравнений нелинейной теории упругости (эти уравнения являются одной из форм записи уравнений работы [3])

$$\begin{aligned}
 \rho \bar{u}/dt - \partial \sigma_{11}/\partial x - \partial \sigma_{12}/\partial y &= 0, \\
 \rho \bar{v}/dt - \partial \sigma_{12}/\partial x - \partial \sigma_{22}/\partial y &= 0, \\
 \frac{d \ln k_1}{dt} - \cos^2 \varphi \frac{\partial \bar{u}}{\partial x} - \sin \varphi \cos \varphi \left( \frac{\partial \bar{u}}{\partial y} + \frac{\partial \bar{v}}{\partial x} \right) - \sin^2 \varphi \frac{\partial \bar{v}}{\partial y} &= 0, \\
 \frac{d \ln k_2}{dt} - \sin^2 \varphi \frac{\partial \bar{u}}{\partial x} + \sin \varphi \cos \varphi \left( \frac{\partial \bar{u}}{\partial y} + \frac{\partial \bar{v}}{\partial x} \right) - \cos^2 \varphi \frac{\partial \bar{v}}{\partial y} &= 0, \\
 (2.1) \quad \frac{d \ln k_3}{dt} &= 0, \\
 2(k_1^2 - k_2^2) \frac{d\varphi}{dt} + (k_1^2 - k_2^2) \left( \frac{\partial \bar{u}}{\partial y} - \frac{\partial \bar{v}}{\partial x} \right) - \\
 - (k_1^2 + k_2^2) \left[ \cos 2\varphi \left( \frac{\partial \bar{u}}{\partial y} + \frac{\partial \bar{v}}{\partial x} \right) - \sin 2\varphi \left( \frac{\partial \bar{u}}{\partial x} - \frac{\partial \bar{v}}{\partial y} \right) \right] &= 0, \\
 \frac{d}{dt} \equiv \frac{\partial}{\partial t} + \bar{u} \frac{\partial}{\partial x} + \bar{v} \frac{\partial}{\partial y}, &
 \end{aligned}$$

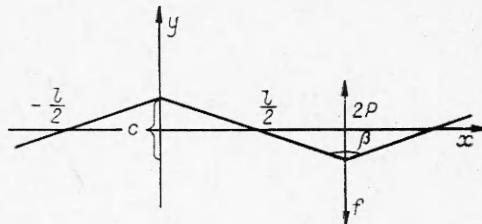
где  $\sigma_{11}$ ,  $\sigma_{22}$ ,  $\sigma_{12}$  — компоненты тензора напряжений;  $\bar{u}$ ,  $\bar{v}$  — компоненты вектора скорости перемещений точек среды;  $k_1$ ,  $k_2$ ,  $k_3$  — коэффициенты растяжения (сжатия) точек среды;  $\varphi$  — угол поворота системы координат относительно главных осей;  $\rho$  — плотность среды.

Уравнение состояния среды будем задавать следующим образом:

$$(2.2) \quad E(k_1, k_2, k_3) = K_0 (\delta^n - 1)^2 / (2n^2) + 2b_0^2 \delta^m D,$$

где  $c_0$ ,  $b_0$  — продольная и поперечная скорости звука в среде;  $K_0 = c_0^2 - \frac{4}{3} b_0^2$ ;  $n$ ,  $m$  — константы уравнения состояния;

$$\delta = 1/(k_1 k_2 k_3); \quad D = (d_1^2 + d_2^2 + d_3^2)/2,$$



Фиг. 1

$$d_i = \ln \left( k_i / \sqrt[3]{k_1 k_2 k_3} \right) \quad (i = 1, 2, 3).$$

Компоненты тензора напряжений  $\sigma_{11}$ ,  $\sigma_{22}$ ,  $\sigma_{12}$  через главные напряжения  $\sigma_1$ ,  $\sigma_2$  и угол  $\varphi$  определяются по формулам

$$\begin{aligned} \sigma_{11} &= \sigma_1 \cos^2 \varphi + \sigma_2 \sin^2 \varphi, \quad \sigma_{22} = \sigma_1 \sin^2 \varphi + \sigma_2 \cos^2 \varphi, \\ \sigma_{12} &= (\sigma_1 - \sigma_2) \sin \varphi \cos \varphi. \end{aligned}$$

Главные напряжения связаны с уравнением состояния формулами Мурнагана [3]

$$(2.3) \quad \sigma_i = \rho k_i E_i, \quad E_i = \partial E / \partial k_i \quad (i = 1, 2, 3).$$

Для конкретного уравнения состояния (2.2) формулы (2.3) приобретают вид

$$\sigma_i = -\rho_0 K_0 \delta^{n+1} (\delta^n - 1)/n - 2\rho_0 b_0^2 m \delta^{m+1} D + 2\rho_0 b_0^2 \delta^{m+1} d_i \quad (i = 1, 2, 3),$$

где  $\rho_0$  — плотность материала при нормальных условиях.

В начальный момент напряженное состояние в плоскости  $(x, y)$  задается в виде

$$(2.4) \quad \sigma_{11}^0 = \sigma_{33}^0 = -k, \quad \sigma_{12}^0 = 0, \quad \bar{u}^0 = \bar{v}^0 = 0, \quad \sigma_{22}^0 = 0 \quad \text{в слое } S,$$

$$(2.5) \quad \sigma_{11}^0 = \sigma_{33}^0 = \sigma_{22}^0 = \sigma_{12}^0 = 0, \quad \bar{u}^0 = \bar{v}^0 = 0 \quad \text{в полуплоскостях } P_1, P_2.$$

По заданным напряжениям можно восстановить коэффициенты расширения (сжатия) среды  $k_1$ ,  $k_2$ ,  $k_3$ . Так как  $\sigma_{12}^0 = 0$ , то  $\varphi^0 = 0$ . Из (2.5) следует, что в полуплоскостях  $P_1$  и  $P_2$   $k_1^0 = k_2^0 = k_3^0 = 1$ .

Пусть начальное напряженное состояние плоскости  $(x, y)$  подвергнуто малому возмущению. Решение для возмущенного состояния системы (2.1) будем искать в виде

$$(2.6) \quad \begin{aligned} k_1 &= k_1^0 + \varepsilon \alpha(x, y), \quad k_2 = k_2^0 + \varepsilon \beta(x, y), \quad k_3 = k_3^0, \\ \varphi &= \varphi^0 + \varepsilon \varphi^1(x, y), \quad \bar{u} = \bar{u}^0 + \varepsilon u^1(x, y), \quad \bar{v} = \bar{v}^0 + \varepsilon v^1(x, y), \end{aligned}$$

где  $\varepsilon \ll 1$ .

Подставляя (2.6) в последние четыре уравнения (2.1) и оставляя в полученных соотношениях только члены первого порядка малости по  $\varepsilon$ , для функций  $\alpha$ ,  $\beta$ ,  $\varphi^1$  получим выражения

$$(2.7) \quad \alpha = k_1^0 \frac{\partial u}{\partial x}, \quad \beta = k_2^0 \frac{\partial v}{\partial y}, \quad \varphi^1 = \frac{k_2^0}{k_1^0 - k_2^0} \frac{\partial u}{\partial y} + \frac{k_1^0}{k_1^0 - k_2^0} \frac{\partial v}{\partial x},$$

где  $u$ ,  $v$  — компоненты перемещений точек среды из начального состояния в возмущенное.

Воспользуемся соотношениями (2.7), формулами Мурнагана (2.3), представлением (2.6) и преобразуем первые два уравнения системы (2.1) к виду

$$k_1^0 E_{11}^0 \frac{\partial^2 u}{\partial x^2} + k_1^0 k_2^0 \left( E_{12}^0 + \frac{k_2^0 E_1^0 - k_1^0 E_2^0}{k_1^0 - k_2^0} \right) \frac{\partial^2 v}{\partial x \partial y} + k_2^0 \frac{k_1^0 E_1^0 - k_2^0 E_2^0}{k_1^0 - k_2^0} \frac{\partial^2 u}{\partial y^2} = 0,$$

(2.8)

$$\frac{k_1^{02}}{k_1^{02} - k_2^{02}} \frac{\partial^2 v}{\partial x^2} + k_1^0 k_2^0 \left( E_{12}^0 + \frac{k_2^0 E_1^0 - k_1^0 E_2^0}{k_1^{02} - k_2^{02}} \right) \frac{\partial^2 u}{\partial x \partial y} + k_2^{02} E_{22}^0 \frac{\partial^2 v}{\partial y^2} = 0,$$

где  $\bar{E}_{ij} = \partial^2 E / \partial k_i \partial k_j$  ( $i, j = 1, 2$ ), а верхний индекс нуль указывает на то, что величины отнесены к начальному состоянию.

Воспользуемся уравнением состояния (2.2) и вычислим коэффициенты системы (2.8)

$$\begin{aligned} k_1^2 E_{11} &= -\{-K_0 \delta^n (\delta^n - 1)/n - 2b_0^2 m \delta^m D + 2b_0^2 \delta^m d_1\} + \\ &\quad + \{K_0 (2\delta^{2n} - \delta^n) + 2b_0^2 m^2 \delta^m D - 4mb_0^2 \delta^m d_1 + 4b_0^2 \delta^m/3\}, \\ k_1 k_2 \left( E_{12} + \frac{k_2 E_1 - k_1 E_2}{k_1^2 - k_2^2} \right) &= K_0 (2\delta^{2n} - \delta^n) + 2b_0^2 m^2 \delta^m D - 2b_0^2 m \delta^m (d_1 + d_2) - \\ &\quad - 2b_0^2 \delta^m/3 + K_0 \delta^n (\delta^n - 1)/n + 2b_0^2 \delta^m m D + 2b_0^2 \delta^m \frac{k_2^2 \omega_1 - k_1^2 d_2}{k_1^2 - k_2^2}, \\ \frac{k_1 E_1 - k_2 E_2}{k_1^2 - k_2^2} &= \frac{2b_0^2 \delta^m (\ln k_1 - \ln k_2)}{k_1^2 - k_2^2}, \\ k_2^2 E_{22} &= -\{-K_0 \delta^n (\delta^n - 1)/n - 2b_0^2 m \delta^m D + 2b_0^2 \delta^m d_2\} + \\ &\quad + \{K_0 (2\delta^{2n} - \delta^n) + 2b_0^2 m^2 \delta^m D - 4b_0^2 m \delta^m d_2 + 4b_0^2 \delta^m/3\}. \end{aligned} \tag{2.9}$$

Уравнения (2.8) для слоя  $S$  с учетом того, что  $E_2^0 = 0$ , запишутся в виде

$$\begin{aligned} (2.10) \quad k_1^{02} E_{11}^0 \frac{\partial^2 u}{\partial x^2} + k_1^0 k_2^0 \left( E_{12}^0 + \frac{k_2^0 E_1^0}{k_1^{02} - k_2^{02}} \right) \frac{\partial^2 v}{\partial x \partial y} + k_2^{02} \frac{k_1^0 E_1^0}{k_1^{02} - k_2^{02}} \frac{\partial^2 u}{\partial y^2} &= 0, \\ k_1^{02} \frac{k_1^0 E_1^0}{k_1^{02} - k_2^{02}} \frac{\partial^2 v}{\partial x^2} + k_1^0 k_2^0 \left( E_{12}^0 + \frac{k_2^0 E_1^0}{k_1^{02} - k_2^{02}} \right) \frac{\partial^2 u}{\partial x \partial y} + k_2^{02} E_{22} \frac{\partial^2 v}{\partial y^2} &= 0. \end{aligned}$$

Коэффициенты системы (2.10) определяются по формулам (2.9) подстановкой в них  $k_1^0$ ,  $k_2^0$ ,  $k_3^0$ , которые определяются по (2.4). В полуплоскостях  $P_1$ ,  $P_2$   $k_1^0 = k_2^0 = k_3^0 = 1$ , поэтому система (2.8) в этом случае имеет вид

$$\begin{aligned} (2.11) \quad \frac{2(1-\sigma)}{1-2\sigma} \frac{\partial^2 u}{\partial x^2} + \frac{1}{1-2\sigma} \frac{\partial^2 v}{\partial x \partial y} + \frac{\partial^2 u}{\partial y^2} &= 0, \\ \frac{\partial^2 v}{\partial x^2} + \frac{1}{1-2\sigma} \frac{\partial^2 u}{\partial x \partial y} + \frac{2(1-\sigma)}{1-2\sigma} \frac{\partial^2 v}{\partial y^2} &= 0, \end{aligned}$$

где  $\sigma$  — коэффициент Пуассона материала полуплоскости

$$\sigma = (3K_0 - 2b_0^2)/(2(3K_0 + b_0^2)).$$

Напряжения в этом случае будут определяться по перемещениям равенствами

$$\begin{aligned} \sigma_{11} &= \frac{E}{(1+\sigma)(1-2\sigma)} \left[ (1-\sigma) \frac{\partial u}{\partial x} + \sigma \frac{\partial v}{\partial y} \right], \\ \sigma_{12} &= \frac{E}{2(1+\sigma)} \left[ \frac{\partial u}{\partial y} + \frac{\partial v}{\partial x} \right], \end{aligned}$$

$$\sigma_{22} = \frac{E}{(1+\sigma)(1-2\sigma)} \left[ \sigma \frac{\partial u}{\partial x} + (1-\sigma) \frac{\partial v}{\partial y} \right],$$

где  $E$  — модуль Юнга материала полуплоскостей

$$E = 9\rho_0 K_0 b_0^2 / (3K_0 + b_0^2).$$

3. У системы уравнений (2.10), описывающей напряженное состояние в слое  $S$ , и у системы (2.11), описывающей возмущенное состояние в полуплоскостях  $P_1$  и  $P_2$ , будем искать решения вида

$$(3.1) \quad u(x, y) = iU(y)e^{i\omega x}, \quad v(x, y) = V(y)e^{i\omega x}.$$

Подстановка (3.1) в (2.11) дает систему обыкновенных дифференциальных уравнений

$$(3.2) \quad \begin{aligned} \frac{d^2U}{dy^2} + \frac{\omega}{1-2\sigma} \frac{dV}{dy} - \omega^2 \frac{2(1-\sigma)}{1-2\sigma} U(y) &= 0, \\ \frac{2(1-\sigma)}{1-2\sigma} \frac{d^2V}{dy^2} - \frac{\omega}{1-2\sigma} \frac{\partial U}{\partial y} - \omega^2 V(y) &= 0; \end{aligned}$$

Определим реакцию упругих полуплоскостей  $P_1$  и  $P_2$  на заданный изгиб их границ. Пусть выполнены следующие граничные условия:  $\sigma_{12}(x, -h) = 0$ ,  $v(x, -h) = B_0 e^{i\omega x}$ ,  $\sigma_{12}(x, h) = 0$ ,  $v(x, h) = A_0 e^{i\omega x}$ . Для системы (3.2) граничные условия имеют вид

$$(3.3) \quad V(-h) = B_0, \quad \left[ \frac{dU}{dy} + \omega V \right]_{y=-h} = 0;$$

$$(3.4) \quad V(h) = A_0, \quad \left[ \frac{dU}{dy} + \omega V \right]_{y=h} = 0.$$

В полуплоскости  $P_1$  решение системы (3.2), убывающее на бесконечности и принимающее при  $y = -h$  заданные граничные условия (3.3), дается формулами

$$U(y) = \frac{B_0 e^{\omega(y+h)}}{2(1-\sigma)} [(2\sigma - 1) - \omega(y+h)], \quad V(y) = \frac{B_0 e^{\omega(y+h)}}{2(1-\sigma)} [2(1-\sigma) - \omega(y+h)].$$

Соответственно в полуплоскости  $P_2$  решение системы (3.2), убывающее на бесконечности и принимающее при  $y = h$  заданные граничные условия (3.4), дается формулами

$$U(y) = -\frac{A_0 e^{\omega(h-y)}}{2(1-\sigma)} [2\sigma - 1 + \omega(y-h)], \quad V(y) = \frac{A_0 e^{\omega(h-y)}}{2(1-\sigma)} [2 - 2\sigma + \omega(y-h)].$$

Тогда по полученным перемещениям восстанавливается  $\sigma_{22}$  — компонента тензора напряжений на границах полуплоскостей  $y = -h$ ,  $y = h$

$$(3.5) \quad \sigma_{22}(x, -h) = \frac{E\omega}{2(1-\sigma^2)} B_0 e^{i\omega x};$$

$$(3.6) \quad \sigma_{22}(x, h) = -\frac{E\omega}{2(1-\sigma^2)} A_0 e^{i\omega x}.$$

Теперь в слое  $S$  у системы уравнений (2.10) ищем решения, принимающие на границах  $y = -h$  и  $y = h$  заданные значения (3.5), (3.6) и

$\sigma_{12}(x, -h) = 0$ ,  $\sigma_{12}(x, h) = 0$  и имеющие вид (3.1). Введем обозначения:

$$\begin{aligned} c_1 = c_2 &= k_1^0 k_2^0 \left( E_{12}^0 + \frac{k_2^0 E_1^0}{k_1^{02} - k_2^{02}} \right); \quad c_3 = k_1^{02} \frac{k_1^0 E_1^0}{k_1^{02} - k_2^{02}}; \\ c_4 &= -k_1^{02} E_{11}^0; \quad c_5 = -k_2^{02} E_{22}^0; \quad c_6 = k_2^{02} \frac{k_1^0 E_1^0}{k_1^{02} - k_2^{02}}. \end{aligned}$$

Подставив (3.1) в систему (2.10), получим систему обыкновенных дифференциальных уравнений

$$(3.7) \quad \begin{aligned} c_6 \frac{d^2 U}{dy^2} + c_1 \omega \frac{dV}{dy} + c_4 \omega^2 U &= 0, \\ c_5 \frac{d^2 V}{dy^2} + c_2 \omega \frac{dU}{dy} + c_3 \omega^2 V &= 0. \end{aligned}$$

Решение системы уравнений (3.7) запишем в виде

$$\begin{aligned} U(y) &= m_1 [a \cos v\omega y - b \sin v\omega y] e^{\mu\omega y} + m_2 [b \cos v\omega y + \\ &\quad + a \sin v\omega y] e^{-\mu\omega y} + m_3 [-a \cos v\omega y - b \sin v\omega y] e^{-\mu\omega y} + \\ &\quad + m_4 [-b \cos v\omega y + a \sin v\omega y] e^{-\mu\omega y}, \\ V(y) &= m_1 \cos v\omega y e^{\mu\omega y} + m_2 \sin v\omega y e^{\mu\omega y} + \\ &\quad + m_3 \cos v\omega y e^{-\mu\omega y} - m_4 \sin v\omega y e^{-\mu\omega y}, \end{aligned}$$

где

$$\begin{aligned} \mu &= \sqrt{-(c_3 c_6 + c_4 c_5 - c_1 c_2)/(4 c_5 c_6)} + \sqrt{c_3 c_4/(c_5 c_6)}/2; \\ v &= \sqrt{(c_3 c_6 + c_4 c_5 - c_1 c_2)/(4 c_5 c_6)} + \sqrt{c_3 c_4/(c_5 c_6)}/2; \\ a &= -c_5 \mu / c_1 - c_3 \mu / (c_1 (\mu^2 + v^2)); \quad b = -c_5 v / c_1 + c_1 v / (c_1 (\mu^2 + v^2)); \end{aligned}$$

$m_1$ ,  $m_2$ ,  $m_3$ ,  $m_4$  — произвольные постоянные;

$$\begin{aligned} B_0 &= V(-h) = m_1 \cos v\omega h e^{-\mu\omega h} - m_2 \sin v\omega h e^{-\mu\omega h} + \\ &\quad + m_3 \cos v\omega h e^{\mu\omega h} + m_4 \sin v\omega h e^{\mu\omega h}; \\ A_0 &= V(h) = m_1 \cos v\omega h e^{\mu\omega h} + m_2 \sin v\omega h e^{\mu\omega h} + \\ &\quad + m_3 \cos v\omega h e^{-\mu\omega h} - m_4 \sin v\omega h e^{-\mu\omega h}. \end{aligned}$$

Условия на границе слоя  $S$  дают следующую алгебраическую систему уравнений относительно констант  $m_1$ ,  $m_2$ ,  $m_3$ ,  $m_4$ :

$$\begin{aligned} m_1 A_{11} + m_2 A_{12} + m_3 A_{13} + m_4 A_{14} &= 0, \quad m_1 A_{13} + m_2 A_{14} + m_3 A_{11} + \\ &+ m_4 A_{12} = 0, \quad m_1 B_{11} + m_2 B_{12} + m_3 B_{13} + m_4 B_{14} = 0, \quad m_1 B_{13} + m_2 B_{14} + \\ &+ m_3 B_{11} + m_4 B_{12} = 0, \end{aligned}$$

где

$$\begin{aligned} A_{11} &= [(-a_{11} + R) \cos v\omega h + a_{12} \sin v\omega h] e^{\mu\omega h}; \\ A_{12} &= [-a_{12} \cos v\omega h + (-a_{11} + R) \sin v\omega h] e^{\mu\omega h}; \\ A_{13} &= [(a_{11} + R) \cos v\omega h + a_{12} \sin v\omega h] e^{-\mu\omega h}; \\ A_{14} &= [a_{12} \cos v\omega h - (a_{11} + R) \sin v\omega h] e^{-\mu\omega h}; \\ B_{11} &= (b_{11} \cos v\omega h - b_{12} \sin v\omega h) e^{\mu\omega h}; \quad B_{12} = (b_{12} \cos v\omega h + \end{aligned}$$

$$\begin{aligned}
 & + b_{11} \sin v\omega h) e^{\mu\omega h}; B_{13} = (b_{11} \cos v\omega h + b_{12} \sin v\omega h) e^{-\mu\omega h}; \\
 & B_{14} = (b_{12} \cos v\omega h - b_{11} \sin v\omega h) e^{-\mu\omega h}; \\
 & a_{11} = b_1 k_1^0 a - b_2 k_2^0 \mu; a_{12} = b_1 k_1^0 b - b_2 k_2^0 v; \\
 & b_1 = \rho^0 k_2^0 E_{12}; b_2 = \rho^0 k_2^0 E_{22}^0; \\
 & b_{11} = (\mu a - bv) \frac{k_2^{02}}{k_1^{02} - k_2^{02}} + \frac{k_1^{02}}{k_1^{02} - k_2^{02}}; \\
 & b_{12} = \frac{k_2^{02}}{k_1^{02} - k_2^{02}} (\mu b + av); R = \frac{E}{2(1 - \sigma^2)}.
 \end{aligned}$$

Линейная однородная система алгебраических уравнений имеет отличное от нуля решение, если определитель этой системы равен нулю, т. е.

$$\begin{aligned}
 (3.8) \quad & \{[-2b_{12}R \cos 2v\omega h - 2(b_{11}a_{11} + a_{12}b_{12}) \sin 2v\omega h - b_{12}R(e^{-2\mu\omega h} + \\
 & + e^{2\mu\omega h}) + (a_{12}b_{11} - a_{11}b_{12})(e^{-2\mu\omega h} - e^{2\mu\omega h})] [-2b_{12}R \cos 2v\omega h - 2 \times \\
 & \times (b_{11}a_{11} + a_{12}b_{12}) \sin 2v\omega h + b_{12}R(e^{-2\mu\omega h} + e^{2\mu\omega h}) - (a_{12}b_{11} - \\
 & - a_{11}b_{12})(e^{-2\mu\omega h} - e^{2\mu\omega h})] = 0.
 \end{aligned}$$

Корни уравнения (3.8) ищем численно. При тех значениях сжимающих напряжений в слое  $S$ , которые задаются формулой (1.1), корни (3.8) будут комплексными, вида  $\omega = \theta + i\psi$ . Если  $\omega = \theta + i\psi$  — корень, то  $\omega = -\theta - i\psi$  также является корнем уравнения (3.8). Возьмем тот корень, который имеет меньшую положительную мнимую часть. Этот корень будет давать решение, наименее убывающее при  $x \rightarrow \infty$  ( $x > 0$ ). Например, для железа при сжатиях  $\sigma_{11}^0 = -19$  кбар  $\theta = 2,89$ ,  $\psi = 0,826$ . При этом длина  $\lambda$  наименее убывающей при  $x \rightarrow \infty$  волн, по которой изогнется слой, определяется по формуле  $\lambda = 2\pi/\theta$ . Будем считать, что в результате такого изгиба слоя  $S$  в вершинах полуволн образуются пластические шарниры. В дальнейшем слой рассматривается как «стержневая система». Длина  $l$  «стержней» равна половине длины волн, т. е.  $l = \pi/\theta$ .

4. Вычислим силу реакции полуплоскости  $P_1$  на излом ее границы (фиг. 1). Равновесие напряженного состояния в полуплоскости описывается системой уравнений (2.11). Вертикальное смещение границы полуплоскости  $P_1$  зададим следующим образом:

$$(4.1) \quad v(x, -h) = \frac{4C}{\pi^2} \sum_{k=1}^{\infty} \frac{1}{(2k-1)^2} \cos [(2k-1)\theta x],$$

где  $C$  — амплитуда изгиба.

Будем искать решение (2.11), удовлетворяющее условию (4.1) и  $\sigma_{12}(x, -h) = 0$ , в виде

$$\begin{aligned}
 (4.2) \quad u(x, y) &= \sum_{k=1}^{\infty} \frac{1}{(2k-1)^2} U_{2k-1}(y) \sin [(2k-1)\theta x], \\
 v(x, y) &= \sum_{k=1}^{\infty} \frac{1}{(2k-1)^2} V_{2k-1}(y) \cos [(2k-1)\theta x].
 \end{aligned}$$

Тогда искомым решением будет решение вида (4.2), в котором

$$U_{2k-1}(y) = - \left[ r_{2k-1} - \frac{4\sigma - 3}{(2k-1)\theta} d_{2k-1} + d_{2k-1}(y+h) \right] e^{(2k-1)\theta(y+h)},$$

$$V_{2k-1}(y) = [r_{2k-1} + d_{2k-1}(y + h)] e^{(2k-1)\theta(y+h)},$$

где

$$r_{2k-1} = \frac{4C}{\pi^2}, \quad d_{2k-1} = -\frac{4C}{\pi^2} \frac{(2k-1)\theta}{2(1-\sigma)}.$$

Сила  $P$  реакции полуплоскости  $P_1$  на излом границы, сосредоточенная в вершине излома и имеющая вертикальное направление (см. фиг. 1), определится в виде

$$(4.3) \quad P = \int_{-l/2}^{l/2} \sigma_{22}(x, -h) dx = \\ = \frac{4C}{\pi^2} \frac{E}{(1-\sigma^2)} \sum_{k=1}^{\infty} \frac{(-1)^{k+1}}{(2k-1)^2} - \frac{4C}{\pi^2} \frac{E}{(1-\sigma^2)} G,$$

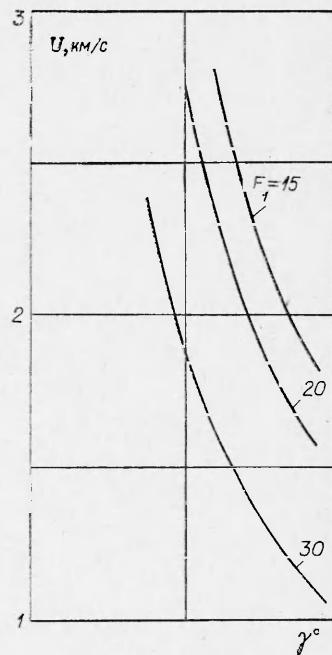
где постоянная Каталана  $G = 0,915965594\dots$

Реакция двух полуплоскостей на изгиб оснований будет равна  $2P$ . Естественно предположить, что имеются зоны пластических деформаций, расположенные в полуплоскостях в окрестностях излома их границ. В связи с этим в (4.3) величину  $E/(1-\sigma^2)$  заменим на  $\tilde{E}/(1-\tilde{\sigma}^2) = E_0$  — характерный модуль в зоне пластических деформаций. Для железа  $\rho_0 = 7,84 \text{ г/см}^3$ ,  $b_0 = 2,8 \text{ км/с}$ ,  $c_0 = 5,7 \text{ км/с}$ ,  $n = 0,63$ ,  $m = 2,7$ ,  $\sigma_s = 20 \text{ кбар}$ , а величина  $\theta$  при сжатиях  $k$ , близких к  $\sigma_s$ , лежит в пределах  $1,43 \leq \theta h \leq 1,45$ . Высота слоя  $h$  берется из работы [1]. Для того чтобы слой изломался, необходимо, чтобы сила была больше  $2P$ , т. е.

$$(4.4) \quad U > \frac{2E_0G}{\theta h} \frac{3\tau_s}{4\rho_0 H} \left( \frac{c_0^2 - b_0^2}{c_0^2 - 2b_0^2} \right) \frac{1}{\sin(\gamma/2)}.$$

Воспользуемся (4.4) и построим на плоскости  $(U, \gamma)$  кривую, отделяющую область тех значений  $U$  и  $\gamma$ , при которых возможен излом слоя. Точки  $U$  и  $\gamma$ , которые лежат выше кривых, изображенных на фиг. 2, отвечают значениям скоростей точки контакта и углов соударений, при которых возможен излом слоя. Кривые построены для железа при различных значениях  $E_1 = E(1 - \tilde{\sigma}^2)/\tilde{E}(1 - \sigma^2)$  ( $\tau_s = 1 \text{ мкс}$ ).

Автор выражает благодарность С. К. Годунову и Е. И. Роменскому за обсуждения работы.



Фиг. 2

Поступила 21 III 1978

#### ЛИТЕРАТУРА

1. Годунов С. К., Сергеев-Альбов Н. Н. Уравнения линейной теории упругости с точечными максвелловскими источниками релаксации напряжений. — ПМТФ, 1977, № 4.
2. Лаврентьев М. А., Шабат Б. В. Проблемы гидродинамики и их математические модели. М., «Наука», 1973.
3. Годунов С. К. Элементы механики сплошной среды. М., «Наука», 1978.