

УДК 539.413

ИЗГИБ СЛЕГКА ИЗОГНУТОГО ОДНОРОДНОГО  
 АНИЗОТРОПНОГО БРУСА

МИНАСЯН Р. С.

В статье [1] П. М. Риз исследовал напряженное состояние слегка изогнутого однородного изотропного бруса при различных видах деформаций. В настоящей статье решается задача изгиба такого же бруса в плоскости, перпендикулярной плоскости кривизны оси бруса, из анизотропного материала\*.

1. *Постановка задачи.* Положим брус из анизотропного материала с одной плоскостью упругой симметрии (13 упругих постоянных), ось которого—плоская кривая второго порядка, отнесен к прямоугольной, прямолинейной системе координат  $xOy$  с началом в центре тяжести нижнего (закрепленного) основания. Оси  $Ox$  и  $Oy$ —главные, центральные. Брус ограничен двумя основаниями  $z=0$  и  $z=l$  и боковой поверхностью [1]

$$f\left(x+k\frac{z^2}{2}, y\right)=0 \quad (1.1)$$

Упругие постоянные бруса обозначим через  $E$ ,  $A_{ij}$  ( $i, j=1, 2, 3, 4$ ), коэффициенты Пуассона— $\nu_i$  ( $i=1, 2, 4$ ).

Объемные, а также поверхностные силы на боковой поверхности отсутствуют, а все силы, приложенные к верхнему основанию, в зависимости от рассматриваемой задачи, приводятся или к паре сил в плоскости  $yOz$  или к силе, параллельной оси  $Oy$ .

Задачу решаем в линейной постановке, полагаем, что компоненты деформаций с достаточной точностью определяются линейными членами, напряжения не превосходят предел пропорциональности и определяются известными формулами [2], [5]

$$\begin{aligned} \tau_{ij} &= \sum_l A_{il} e_{il} + A_{jl} e_{jl}, \quad i=1, 2, 3; \quad j=1, 2, 4; \quad \tau_{44} \equiv \tau_{12} \\ \tau_{3i} &= A_{3i} e_{3i} + A_{5i} e_{5i}, \quad i=1, 2, \quad \alpha=4+i, \quad j=3-i \end{aligned} \quad (1.2)$$

причем

$$e_{ij} = \frac{\partial u_i}{\partial x_j}, \quad c_{ij} = \frac{\partial u_i}{\partial x_j} + \frac{\partial u_j}{\partial x_i} \quad i, j=1, 2, 3 \quad (1.3)$$

где  $u_i$ —смещения:  $u_1 \equiv u$ ,  $u_2 \equiv v$ ,  $u_3 \equiv w$ ,  $x_1 \equiv x$ ,  $x_2 \equiv y$ ,  $x_3 \equiv z$ .

\* П. М. Риз подобную задачу не рассматривал.

Обратные формулы представляются так:

$$e_{ij} = E^{-1} \sum_l \sigma_{il} \tau_{lj}, \quad i, j = 1, 2, 3, 4, \quad e_{44} = e_{12}$$

$$e_{3i} = \nu_{3i}^{-1} (\tau_{3i} - \nu_i \tau_{3i}), \quad i = 1, 2, \quad \nu_{3i} = A_{3i} - \nu_i A_{30}, \quad \nu_{31} \nu_2 = \nu_{32} \nu_1 \quad (1.4)$$

$$\epsilon = A_{23}^- A_{30}, \quad \alpha = 4 + i, \quad j = 3 - i$$

В формулах (1.4), как и в нижеприведенных (1.5),  $\sigma$  с одинаковыми индексами следует приписывать знак плюс, а с различными — минус.

Между  $A_{ij}$ ,  $E$  и  $\sigma_{ij}$  имеют место зависимости

$$\sum_l A_{il} \sigma_{il} = E, \quad i, j = 1, 2, 3, 4, \quad \sum_l A_{2l} \sigma_{jl} = 0, \quad j = 1, 3, 4$$

$$\sum_l A_{il} \sigma_{jl} = 0, \quad j = 2, 3, 4, \quad \sum_l A_{3l} \sigma_{il} = 0, \quad j = 1, 2, 4, \quad (1.5)$$

$$\sum_l A_{il} \sigma_{jl} = 0, \quad i = 1, 2, 3$$

при этом  $\sigma_{22} = 1$ ,  $\sigma_{ij} = \sigma_{ji}$ ,  $\sigma_{3i} = \sigma_i$ ,  $\sigma_{43} = \sigma_4$ .

Искомые компоненты напряжений  $\tau_{ij}$  должны удовлетворять уравнениям упругого равновесия в области  $V$ , занятой бруском

$$\sum_l \frac{\partial \tau_{il}}{\partial x_l} = 0, \quad i, j = 1, 2, 3 \quad (1.6)$$

граничным условиям на боковой поверхности

$$\sum_l \tau_{il} \cos(n, x_l) = 0, \quad i, j = 1, 2, 3 \quad (1.7)$$

где  $n$  — нормаль к боковой поверхности (внешняя по отношению к области  $V$ ).

На верхнем основании  $z = l$  усилия должны приводиться к заданным внешним силовым факторам.

2. *Некоторые формулы преобразования.* Введем новую систему координат [1]

$$\xi = x + k \frac{z^2}{2}, \quad \eta = y, \quad \zeta = z \quad (2.1)$$

тогда рассматриваемый слегка изогнутый брусок в пространстве  $\xi, \eta, \zeta$  перейдет в призматический, ограниченный боковой поверхностью  $f(\xi, \eta) = 0$ , с основаниями — нижним  $\zeta = 0$  и верхним  $\zeta = l$ .

В формулах (2.1) „ $k$ “ — настолько малый параметр, что во всех последующих вычислениях членами с множителем „ $k$ “ во второй и выше степени пренебрегаем.

Обозначим поперечное сечение бруса в пространстве  $\xi, \eta, \zeta$  через  $S$ , а его контур — через  $L$ .

Зависимость между частными производными, а также между направляющими косинусами при переходе из пространства  $x, y, z$  в пространство  $\xi, \eta, \zeta$ , с указанной выше точностью, представится так:

$$\frac{\partial}{\partial x_i} = \frac{\partial}{\partial \xi_i}, \quad \frac{\partial}{\partial z} = \frac{\partial}{\partial \zeta} + k \frac{\partial}{\partial \zeta}, \quad i=1, 2 \quad (2.2)$$

$$\cos(n, x_i) = \cos(n, \xi_i), \quad \cos(n, z) = k \cos(n, \zeta) \quad (2.3)$$

при этом как здесь, так и в дальнейшем  $\xi_1 = \xi$ ,  $\xi_2 = \eta$ ,  $\xi_3 = \zeta$ .

3. *Задача изгиба парой сил.* Положим, что все заданные силы, приложенные к верхнему основанию, приводятся к паре сил с моментом  $M$ , расположенной в плоскости  $yOz$ . Решение задачи в пространстве  $\xi, \eta, \zeta$  в смещениях ищем в виде [5]

$$u = \beta f_1 + \beta k u', \quad v = \beta \left( f_2 + \frac{1}{2} \zeta^2 \right) + k \beta v', \quad w = -\beta \eta \zeta + \beta k w' \quad (3.1)$$

причем

$$f_1 = \tau_1 \xi \eta + \frac{1}{2} \tau_4 \eta^2, \quad f_2 = \frac{1}{2} (\tau_2 \eta^2 - \tau_3 \zeta^2) \quad (3.2)$$

$u', v', w'$  — неизвестные смещения,  $\beta = MJ_{11}^{-1}$ ;  $J_{11} = EJ_z$  — жесткость бруса при изгибе в пространстве  $\xi, \eta, \zeta$  относительно оси  $O\xi$ .

Вычислив компоненты деформаций, соответствующие смещениям (3.1), используя формулы преобразования (2.2), в соответствии с формулами (1.2) получим

$$\tau_{ij} = \beta k \tau_{ij}^{(0)}, \quad i, j=1, 2, \quad \tau_{33} = -\beta E \eta \zeta + \beta k \tau_{33}^{(0)}, \quad \tau_{3i} = \beta k (\tau_1 A_i^* \zeta + \tau_{3i}^{(0)}) \quad (3.3)$$

$$A_i^* = A_{5i} \eta - A_{6i} \zeta, \quad i = 4 + l$$

где  $\tau_{ij}^{(0)}$  — напряжения, соответствующие смещениям\*  $u', v', w'$ .

Уравнения равновесия (1.6) и граничные условия (1.7), с указанной выше точностью, представляются так:

$$\sum_j \frac{\partial \tau_{ij}^{(0)}}{\partial \xi_j} + A_i^* \tau_1 = 0, \quad \sum_j \frac{\partial \tau_{3j}^{(0)}}{\partial \xi_j} = 0, \quad i, j=1, 2, 3 \quad (3.4)$$

в области  $V$ , занятой бруском;

$$\sum_j \tau_{ij}^{(0)} \cos(n, \xi_i) = 0, \quad \sum_j \tau_{3j}^{(0)} \cos(n, \xi_i) + \zeta [\tau_1 \sum_j A_j^* \cos(n, \xi_i) - E \eta \cos(n, \zeta)] = 0 \quad (3.5)$$

на контуре  $L$  сечения  $S$ .

Задачу определения неизвестных напряжений  $\tau_{ij}^{(0)}$ , удовлетворяющих уравнениям равновесия (3.4) и граничным условиям (3.5), решим полубратным методом Сен-Венана. Примем

$$\tau_{ii}^{(0)} = -c^{(0)} \tau_{ii}^{(c)} + \frac{\partial^2 \Phi^{(0)}}{\partial \xi_i^2}, \quad \tau_{12}^{(0)} = -\frac{1}{2} E \eta^2 + c^{(0)} \tau_{12}^{(c)} - \frac{\partial^2 \Phi^{(0)}}{\partial \xi \partial \eta} \quad (3.6)$$

$$\tau_{33}^{(0)} = \alpha^{(0)} E + E_{33}^{(0)} + E \sum_j \beta_j^{(0)} \xi_j, \quad \tau_{3i}^{(0)} = \zeta [c^{(0)} \tau_{3i}^{(c)} + (2-i) E \eta - \tau_1 A_i^*]$$

\* Термины «напряжения» и «смещение» здесь применяются условно. В действительности, напряжениями и смещениями будут соответствующие величины, умноженные на  $\beta k$ .

где

$$L_{33}^{(0)} = c^{(0)} \sum_i \tau_i \tau_{ii}^{(0)} + \tau_3 \left( c^{(0)} \tau_{12}^{(0)} - \frac{\partial^2 \Phi^{(0)}}{\partial \xi_i \partial \eta_j} \right)$$

$$\tau_{ii}^{(0)} = A_{33} \varphi - \frac{1}{2} \alpha A_{66} \xi_i, \quad \tau_{12}^{(0)} = \frac{1}{2} (A_{33} \eta^2 - A_{66} \xi^2) - A_{36} \varphi$$

$$\tau_{ij}^{(0)} = \sum_l A_{5l} \left( \frac{\partial \varphi}{\partial \xi_l} - \alpha \xi_l \right), \quad i=1, 2, \quad j=3-i, \quad \alpha = (-1)^i \quad (3.7)$$

$\varphi$  — известная функция кручения [5].

Непосредственной подстановкой  $\tau_{ij}^{(0)}$  убеждаемся, что уравнения равновесия (3.4) удовлетворяются.

Из граничных условий (3.5) получим

$$\frac{\partial I^{(0)}}{\partial \xi_i} = \alpha \int \left[ \frac{1}{2} E \tau_i^* \cos(n, \xi_i) + c^{(0)} T_i^{(0)} \right] ds \quad (3.8)$$

на контуре  $L$ ,  $i=1, 2, \quad j=3-i$ , где

$$T_i^{(0)} = \tau_{ii}^{(0)} \cos(n, \xi_i) - \tau_{ij}^{(0)} \cos(n, \xi_j) \quad (3.9)$$

Компоненты деформаций, соответствующие напряжениям (3.6), удовлетворяют условиям совместности Сен-Венана [3] при

$$L \quad \Phi^{(0)} = -EF^* + \sigma_{11} \quad (3.10)$$

причем

$$L^{(4)} = \sum_l \left( \alpha_{ll} \frac{\partial^2}{\partial \xi_l^2} + 2\alpha_{ll} \frac{\partial^2}{\partial \xi_l \partial \eta_j} \right) + (\alpha_{44} - 2\alpha_{32}) \frac{\partial^4}{\partial \xi^2 \partial \eta^2}$$

$$F^* = c^{(0)} \left[ \sum_l \frac{\partial^2}{\partial \xi_l^2} (\xi_l^{(0)} - \alpha \varphi) + \frac{\partial^2}{\partial \xi_i \partial \eta_j} (\xi_{12}^{(0)} + \alpha \varphi) \right] \quad (3.11)$$

В формулах (3.11)  $\xi_{ii}^{(0)} = -\alpha_{ii} \tau_{ii}^{(0)} + \alpha_{12} \tau_{ii}^{(0)} + \alpha_{12} \tau_{12}^{(0)}$ ,  $\xi_{12}^{(0)} = \sum_l \alpha_{4l} \tau_{ll}^{(0)} - \alpha_{44} \tau_{12}^{(0)}$

$$\alpha_{ii} = \alpha_{ii} - \alpha_{ij}^2, \quad \alpha_{ij} = \alpha_{ij} + \alpha_j \alpha_j, \quad i=1, 2, \quad j=3-i \quad (3.12)$$

Итак, рассматриваемая задача приведена к бигармонической задаче в области  $S$  поперечного сечения бруса в пространстве  $\xi, \eta, \zeta$ .

Разрешимость ее обеспечена [3]:  $\frac{\partial \Phi^{(0)}}{\partial \xi_i}$  ( $i=1, 2$ ) однозначны при обходе контура  $L$ . Однозначна также  $\Phi^{(0)}$  при обходе того же контура при

$$c^{(0)} = J_{11} D^{-1}, \quad D = \iint_S [A_{66} \xi (\varphi_{\xi}^2 + \xi) - A_{33} \eta (\varphi_{\xi}^2 - \eta) + A_{36} (\xi \varphi_{\xi}^2 - \eta \varphi_{\eta}^2)] d\xi d\eta$$

где  $D$  — жесткость бруса при кручении.

На основании  $\alpha = l$  усилия приводятся к заданной паре сил с моментом  $M$  при  $\alpha^{(0)} = (ES)^{-1} \iint_S E_{33}^{(0)} d\xi d\eta$ ,  $\beta_i^{(0)} = -(ES)^{-1} \iint_S E_{33}^{(0)} \xi_i d\xi d\eta$ ,

$i=1, 2, \quad j=3-i$

4. *Задача изгиба поперечной силой.* Положим на основании  $z=l$  все заданные силы приводятся к силе  $W$ , параллельной оси  $Oy$ . Если воспользоваться заменой координат в соответствии с (2.1), то получим брус, ограниченный цилиндрической поверхностью и изгибаемый силой  $W$ , параллельной оси  $Oy$ .

Зададимся решением рассматриваемой задачи в смещениях в виде [5]

$$\begin{aligned}
 u &= \gamma[(l-\zeta)f_1 + ku'] - \tau\zeta\zeta, & v &= \gamma\left[(l-\zeta)f_2 - \frac{1}{2}\left(l^2\zeta - \frac{1}{3}\zeta^3\right) + kv'\right] + \tau\zeta\zeta, \\
 w &= \gamma\left[\psi - \left(l^2\zeta - \frac{1}{2}\zeta^3\right) + kw'\right] + \tau\varphi
 \end{aligned} \quad (4.1)$$

где  $f_1, f_2$  даны формулами (3.2)

$$\psi = \chi - \zeta^2\tau, \quad \gamma = J_{11}^{-1}W, \quad \tau = \gamma D^{-1} \int_S (\tau_{31}^{(0)} - \zeta\tau_{32}^{(0)}) d\zeta d\eta$$

$\varphi$  и  $\chi$  — известные функции, соответственно кручения и изгиба [5]. Значения  $J_{11}$  и  $D$  приведены выше,  $\tau_{3i}^{(0)}$  — формулами (4.3).

Повторяя вышеспользованную последовательность вычислений, получим

$$\begin{aligned}
 \tau_{11} &= k\gamma(A_{31}H' + \tau_{11}'), & \tau_{12} &= k\gamma(A_{34}H' + \tau_{12}'), & \tau_{33} &= -\gamma E(l-\zeta)\tau + k\gamma(A_{33}H' + \tau_{33}') \\
 \tau_{31} &= \tau_{31}^{(0)} + \gamma\tau_{31}^{(0)} + k\gamma[\zeta(l-\zeta)A_i^* + \tau\gamma^{-1}A_{i2}\zeta^2 + \tau_{31}']
 \end{aligned} \quad (4.2)$$

где

$$H = \psi' + \tau\gamma^{-1}\tau_{11}', \quad \tau_{3i}^{(0)} = A_{33}\tau_{3i}^* + A_{36}\tau_{3j}^*, \quad \tau_{3i}^* = \frac{\partial\psi}{\partial\zeta_i} - f_i \quad (4.3)$$

Уравнения равновесия, соответствующие напряжениям (4.2), представляются так:

$$\begin{aligned}
 \sum_j \frac{\partial\tau_{ij}'}{\partial\zeta_j} + \zeta \left[ (A_{3i} + A_{33}) \frac{\partial H}{\partial\zeta_i} + (A_{43} + A_{36}) \frac{\partial H}{\partial\zeta_j} \right] + (l-3\zeta)\tau_1 A_i^* + 3\tau\gamma^{-1}A_{63}\tau = 0 \\
 \sum_j \frac{\partial\tau_{3j}'}{\partial\zeta_j} + A_{33}H = 0
 \end{aligned} \quad (4.4)$$

в области  $V$ , занятой брусом; граничные условия

$$\begin{aligned}
 \sum_j \tau_{ij}' \cos(n, \xi_j) + \zeta_1 [A_{3i}(2-i) + A_{34}(i-1)] H' + \tau_{3i}^{(0)} + \tau\gamma^{-1}\tau_{3i}^{(0)} \cos(n, \xi) + \\
 + (2-i)A_{43}H' \cos(n, \eta) = 0
 \end{aligned} \quad (4.5)$$

$$\sum_j \tau_{3j}' \cos(n, \xi_j) + \zeta(l-\zeta) \tau_1 \sum_j A_j^* \cos(n, \xi_j) - E\tau \cos(n, \xi) + \tau\gamma^{-1}\tau_{33}^{(0)} \sum_j A_{63} = 0$$

на контуре  $L$  сечения  $S$ ;  $i, j = 1, 2, \alpha = 4+i$ .

Итак, задача свелась к определению шести компонентов напряжений  $\tau_{ij}'$ , удовлетворяющих уравнениям равновесия (4.4), граничным условиям (4.5), а компоненты деформаций, соответствующие  $\tau_{ij}'$ , — шести условиям совместности Сен-Венана.

Как в предыдущую, задачу решаем полуобратным методом, при этом с целью максимального упрощения воспользуемся решением задачи изгиба парой. Итак, примем

$$\tau_{ii}^* = \tau_{ii}^{(0)} + \frac{\partial^2 \Phi^{(1)}}{\partial \xi_i^2} + L \tau_{ii}^{(0)}, \quad \tau_{12}^* = \tau_{12}^{(0)} - \frac{\partial^2 \Phi^{(1)}}{\partial \xi_i \partial \xi_j} + \tau_{12} E \gamma_i^* + L \tau_{12}^{(0)}, \quad i=1, 2$$

$$\tau_{33}^* = \tau_{33}^{(0)} - \tau_{33}^* - aE + l \left( \tau_{33}^{(0)} + \frac{1}{2} \tau_{33}^* \right) + E (\bar{x}^* + \sum_j \beta_j \xi_j) \quad (4.6)$$

$$\tau_{3i}^* = \tau_{3i}^{(0)} + \tau_{3i} A_i^* - (2-i) E \gamma_i + U_{3i} + L_i^{(2)} \omega - \tau_{3i}^{-1} A_{6i} \tau_{3i}^* + L_i^{(0)} + \frac{1}{2} a E \xi_i + \frac{1}{2} c^{(1)} \tau_{3i}^{(0)}$$

где

$$\tau_{11}^{(0)} = A_{55} f_1 + A_{56} f_2 - (A_{33} + A_{55}) H + \tau_{33}^{-1} A_1^* - c^{(1)} \tau_{11}^{(0)}$$

$$\tau_{22}^{(0)} = \frac{1}{2} A_{56} \tau_{11} \gamma_i^* - A_{66} \tau_{11} \xi_j \gamma_i - \tau_{11}^{-1} A_{66} \tau_{11} - (A_{23} + A_{66}) H - c^{(1)} \tau_{22}^{(0)}$$

$$\tau_{12}^{(0)} = -(A_{43} + A_{56}) H + c^{(1)} \tau_{12}^{(0)}, \quad \tau_{33}^* = (\mu_{13}^{-1} L + 2\tau_{33}) \xi_j \gamma_i - \tau_{33} \mu_{23}^{-1} E^2 \gamma_i^2$$

$$T_{33} = \sum_i \tau_{3i} \left( \tau_{ii}^{(0)} + \frac{\partial^2 \Phi^{(1)}}{\partial \xi_i^2} \right) + \tau_{34} \left( \tau_{12}^{(0)} - \frac{\partial^2 \Phi^{(1)}}{\partial \xi_i \partial \xi_j} \right)$$

причем

$$U_{3i} = A_{55} U_i + A_{56} U_j, \quad L_i^{(2)} = A_{66} \frac{\partial}{\partial \xi_i} + A_{56} \frac{\partial}{\partial \xi_j} \quad (4.7)$$

$$U_i = \int \left[ P_i d\xi_i + d\xi_j \int \left[ \frac{\partial P_i}{\partial \xi_j} d\xi_i + \left( \frac{\partial X_y}{\partial \xi_i} - \frac{\partial P_i}{\partial \xi_i} \right) d\xi_j \right] \right], \quad i=1, 2, \quad j=3-i$$

$$P_i = E^{-1} \left( P_{ii}^{(0)} + x_{ii} \frac{\partial^2 \Phi^{(1)}}{\partial \xi_i^2} - x_{12} \frac{\partial^2 \Phi^{(1)}}{\partial \xi_i^2} - x_{3i} \frac{\partial^2 \Phi^{(1)}}{\partial \xi_i \partial \xi_j} \right)$$

$$X_y = E^{-1} \left( X_y^{(0)} - x_{44} \frac{\partial^2 \Phi^{(1)}}{\partial \xi_i \partial \xi_j} - \sum_i x_{4i} \frac{\partial^2 \Phi^{(1)}}{\partial \xi_i^2} \right)$$

Значения  $\tau_{ij}^{(0)}$  даны формулами (3.6),  $x_{ij}$  — формулами (3.12); в формулах (4.7)

$$P_{ii}^{(0)} = \sigma_i \tau_{33}^* + x_{ii} \tau_{ii}^{(0)} - x_{12} \tau_{ii}^{(0)} - x_{3i} \tau_{12}^{(0)}, \quad X_y^{(0)} = \sigma_4 \tau_{33}^* + \sigma_{44} \tau_{12}^{(0)} - \sum_i x_{4i} \tau_{ii}^{(0)}$$

Непосредственной подстановкой  $\tau_{ij}^*$  убеждаемся, что первое и второе уравнения равновесия (4.4) удовлетворяются. Из третьего получим

$$\sum_i \frac{\partial}{\partial \xi_i} (L_i^{(2)} \omega) = \tau_{33}^* - T_{33} - A_{33} H - \sum_i \frac{\partial U_{3i}}{\partial \xi_i}, \quad i=1, 2 \quad \text{в области } S \quad (4.8)$$

Условия совместности Сен-Венана [3] будут удовлетворены, если примем

$$L_i^{(0)} \Phi^{(1)} = - \sum_j \frac{\partial^2 P_{ij}^{(0)}}{\partial \xi_j^2} + \frac{\partial X_y^{(0)}}{\partial \xi_i \partial \xi_j}, \quad i=1, 2, \quad j=3-i \quad \text{в области } S, \quad (4.9)$$

значение  $L_i^{(0)}$  дано формулой (3.11).

Подставляя  $\tau_{ij}$  в граничные условия (4.5), получим

$$\sum_j (L_i^{(2)\omega}) \cos(n, \xi_i) = \sum_j \left( U_{3i} + \frac{1}{2} a E \xi_i \right) \cos(n, \xi_i) \quad (4.10)$$

$$\frac{\partial \Phi^{(1)}}{\partial \xi} = \int \left\{ [E\gamma^2 + A_{66}(\psi'_\xi - f_2) - A_{36}f_1 + \tau_{\xi}^{-1}A_{66}(\varphi'_\xi + \xi) - \tau_{\xi}^{-1}A_{36}\gamma] \cos(n, \xi) + \right. \\ \left. + [\tau_{\xi}^{-1}A_{66}(\varphi'_\xi - \xi) - A_{66}(\psi'_\xi + \tau_{\xi}^{-1}\varphi'_\xi) + \frac{1}{2}A_{36}\tau_{\xi}^{-1}\gamma^2] \cos(n, \gamma) - c^{(1)}T_2^{(1)} \right\} ds \quad (4.11)$$

$$\frac{\partial \Phi^{(1)}}{\partial \gamma} = \int [ -A_{36}(\psi'_\xi + \tau_{\xi}^{-1}\varphi'_\xi) \cos(n, \xi) + A_{36}(H - E\gamma^2) \cos(n, \gamma) + c^{(1)}T_1^{(1)} ] ds$$

на контуре  $L$  сечения  $S$ ; значения  $T_j^{(1)}$  приведены выше.

Итак, рассматриваемая задача в пространстве  $\xi, \eta, \zeta$  свелась к двум плоским граничным задачам теории упругости в области  $S$ : гармонической—определению  $\omega$ , и бигармонической—определению  $\Phi^{(1)}$ . Первая определяется условиями (4.8) и (4.10), вторая—условиями (4.9) и (4.11).

Разрешимость гармонической задачи обеспечена при  $a = - (ES)^{-1} \iint_S (\tau_{33}^* - T_{33} - A_{33}H) d\xi d\eta$

Что касается бигармонической, то как показывает проверка,  $\frac{\partial \Phi^{(1)}}{\partial \xi_i}$ , а также сама функция  $\Phi^{(1)}$  однозначны при обходе контура  $L$  сечения  $S$  при  $c^{(1)} = J_{11} D^{-1}$ .

Усилия на основании  $z=l$  приводятся к заданной силе  $W$ . При этом

$$\alpha^* = \frac{1}{2} l v_{23}^{-1} J_{11} \cdot S$$

$$\beta_j^{(1)} = - (ES)^{-1} l \iint_S \left( A_{33}H + T_{33} - \frac{1}{2} \tau_{33}^* \right) \xi_j d\xi d\eta, \quad l=1, 2, \quad j=3-i$$

Используя известные приемы, легко вычислить смещения  $u', v', w'$ , соответствующие  $\tau_{ij}$  (зависимость между  $\tau_{ij}$  и  $e'_{ij}$  линейная, причем

$$e'_{ii} = \frac{\partial u'_i}{\partial \xi_i}, \quad e'_{ij} = \frac{\partial u'_i}{\partial \xi_j} + \frac{\partial u'_j}{\partial \xi_i}, \quad i, j=1, 2)$$

Полную систему напряжений в пространстве  $\xi, \eta, \zeta$  получим, если значения  $\tau_{ij}$  по формулам (4.6) подставим в формулы (4.2).

5. *Заключение.* Рассмотренные задачи изгиба парой сил и изгиба силой слегка изогнутого бруса в плоскости, перпендикулярной плоскости кривизны оси бруса, приводятся к плоским граничным задачам теории упругости в плоскости поперечного сечения бруса: первая к бигармонической, вторая—к гармонической и бигармонической.

Даны значения всех шести компонентов напряжений. Как и следовало ожидать, в рассматриваемых случаях имеет место закручивание бруса (члены с множителем  $\epsilon^{(i)}$ ). Гипотеза отсутствия надавливания продольных волокон друг на друга не имеет места (наличие напряжений  $\tau_{ij}$ ,  $i, j=1, 2$ ).

## ԹԵԹԵՎԱԿ ԿՈՐԱՅԱՄ ՀԱՄԱՍԵՌ ԱՆԵԶՈՏՐՈՊ ԶՈՂԻ ԶԳՈՒՄԸ

Ռ. Ս. ՄԻՆԱՍՅԱՆ

Ա մ փ ո փ ու մ

*Տրվում է մեթեակի կորացված համասեռ անիզոտրոպ ձողի ձգման խնդրի լուծումը ձողի առանցքի կորության հարթությունը ուղղահայաց հարթության մեջ:*

*Ան-Վենանի կիսահակադարձ եղանակի օգտագործումով խնդրի լուծումը բերվել է բիհարմոնիկ և հարմոնիկ ֆունկցիաների որոշմանը:*

## ON BENDING OF A HOMOGENEOUS ANISOTROPIC SLIGHTLY BENT BEAM

R. S. MINASIAN

S u m m a r y

The solution to a problem for the bending of a homogeneous anisotropic beam is obtained by means of the Ser-Venan method where the axis of the beam is a plane curve of a second order.

## ЛИТЕРАТУРА

1. Риз П. М. Деформации стержня со слабо изогнутой осью.—ДАН СССР, 1939, т. 24, вып. 2.
2. Лехницкий С. Г. Теория упругости анизотропного тела. М.: Наука, 1977, с. 22—32, 87—88, 317—320.
3. Мухелишвили Н. Н. Некоторые основные задачи математической теории упругости. Издание пятое, М.—Л.: Наука, 1966, с. 51—61, 106—115, 513—517.
4. Минасян Р. С. К решению задачи об упругом равновесии составного цилиндрического бруса. Уч. запіски АзІНЕФТЕХІМ, 1972, № 6.
5. Ляв А. Математическая теория упругости. Перевод с четвертого английского издания, М.—Л.: ОНТИ НКТП СССР, 1935, с. 170—175, 345—361.

Азербайджанский институт нефти и химии им. М. Азизбекова

Поступила в редакцию  
30.IX.1982