

ЗАМЕТКИ

НЕКОТОРЫЕ ЗАДАЧИ УПРУГОГО КРУЧЕНИЯ СТЕРЖНЕЙ

Б. А. СОКОЛОВ

(Москва)

1. Поместим рассматриваемый стержень в систему декартовых координат xyz так, чтобы ось кручения совпадала с осью z . Помимо того отнесем стержень к триортогональной криволинейной системе координат α_i ($i=1, 2, 3$) и определим ее с тем расчетом, чтобы боковая поверхность стержня совпадала с одной из поверхностей семейства $\alpha_1=\text{const}$ и траектории касательного напряжения являлись образующими семейства поверхностей α_1 . Поскольку боковая поверхность стержня должна быть свободна от внешних сил и к торцам $\alpha_3=\text{const}$ приложены себя взаимно уравновешивающие моменты, в любой точке стержня должны быть

$$\sigma_1 = \sigma_3 = \tau_{12} = \tau_{13} = 0$$

При отсутствии объемных сил уравнения равновесия, как известно, имеют вид [1]

$$\frac{\partial}{\partial \alpha_h} (\Delta \sigma_\nu) - \frac{1}{2} \sum_\nu \Delta \sigma_\nu \frac{\partial}{\partial \alpha_h} (\ln g_{\nu\nu}) + \sum_\nu \frac{\partial}{\partial \alpha_\nu} \left(\Delta \sqrt{\frac{g_{hh}}{g_{\nu\nu}}} \tau_{\nu h} \right) = 0 \quad (\nu, h=1, 2, 3)$$

где $\Delta = \sqrt{g_{11} g_{22} g_{33}}$, причем g_{ii} —фундаментальные величины первого рода.

В нашем случае из уравнений при $h=1$ находим $\sigma_3=0$, а остальные два уравнения принимают вид

$$\frac{\partial}{\partial \alpha_3} \left(\sqrt{g_{11} g_{22}} \tau_{23} \right) = 0, \quad \frac{\partial}{\partial \alpha_2} \left(\sqrt{g_{11} g_{33}} \tau_{32} \right) = 0 \quad (1.1)$$

Интегрируя уравнения (1.1), находим соотношение

$$\frac{\phi(\alpha_1, \alpha_2)}{g_{23}} = \frac{\varphi(\alpha_1, \alpha_3)}{g_{32}} \quad (1.2)$$

где φ и ϕ —две произвольные функции.

Обозначим через l_ν , m_ν и n_ν косинусы осей α_1 , α_2 и α_3 с осями декартовой системы, полагая индекс $\nu=1, 2, 3$ соответственно для осей x , y и z . Воспользуемся известными соотношениями для напряжений, которые в нашем случае принимают вид [2]

$$\begin{aligned} \sigma_x &= 2\tau_{23} m_1 n_1, & \tau_{xy} &= \tau_{23} (m_1 n_2 + m_2 n_1), \\ \sigma_y &= 2\tau_{23} m_2 n_2, & \tau_{yz} &= \tau_{23} (m_2 n_3 + m_3 n_2), \\ \sigma_z &= 2\tau_{23} m_3 n_3, & \tau_{xz} &= \tau_{23} (m_1 n_3 + m_3 n_1) \end{aligned}$$

В силу ортогональности системы $m_1 n_1 + m_2 n_2 + m_3 n_3 = 0$, а объемное расширение $\Theta = \sigma_x + \sigma_y + \sigma_z = 0$ и уравнения совместности принимают вид [2]

$$\begin{aligned} \nabla^2 \sigma_x &= 0, & \nabla^2 \tau_{xy} &= 0 \\ \nabla^2 \sigma_y &= 0, & \nabla^2 \tau_{xz} &= 0 \\ \nabla^2 \sigma_z &= 0, & \nabla^2 \tau_{yz} &= 0 \end{aligned} \quad \left(\nabla^2 = \frac{\partial^2}{\partial x^2} + \frac{\partial^2}{\partial y^2} + \frac{\partial^2}{\partial z^2} \right) \quad (1.3)$$

Если обозначить $\alpha_1 = f_1(x, y, z)$, $\alpha_2 = f_2(x, y, z)$, $\alpha_3 = f_3(x, y, z)$, то, интегрируя второе из уравнений (1.1), находим

$$\tau_{23} = \frac{\varphi}{\sqrt{g_{11} g_{33}}} = (f_{1x}^2 + f_{2y}^2 + f_{3z}^2) \sqrt{f_{1x}^2 + f_{1y}^2 + f_{1z}^2} \varphi$$

$$\sigma_x = A_1 \varphi, \quad \sigma_y = A_2 \varphi, \quad \sigma_z = A_3 \varphi; \quad \tau_{xy} = B_1 \varphi, \quad \tau_{xz} = B_2 \varphi, \quad \tau_{yz} = B_3 \varphi$$

где A_1, \dots, B_3 — выражения, содержащие производные первого порядка функций f_1, f_2 и f_3 . Таким образом решение сводится к нахождению по крайней мере двух функций f_i и функции φ ; при этом мы располагаем семью дифференциальными уравнениями. Эта задача в общем представляется очень трудной, однако некоторые частные случаи могут быть рассмотрены до конца.

- 2. В случае вала переменного сечения три ортогональную систему образуют поверхности

$$x_1 = f_1(r, z), \quad x_2 = \frac{y}{x}, \quad x_3 = f_3(r, z) \quad (r = \sqrt{x^2 + y^2})$$

Для фундаментальных величин первого рода находим

$$g_{11} = \frac{1}{f_{1r}^2 + f_{1z}^2}, \quad g_{22} = \frac{x^4}{r^2} = \frac{r^2}{(1 + x_2^2)^2}, \quad g_{33} = \frac{1}{f_{3r}^2 + f_{3z}^2}$$

Поскольку $\sqrt{g_{11}} g_{33} \tau_{23} = \varphi (x_1, x_3)$, имеем

$$\tau_{23} = (f_{3r}^2 + f_{3z}^2) \sqrt{f_{1r}^2 + f_{1z}^2} \varphi$$

Перейдем к определению напряжений в декартовых координатах. Легко установить, что $m_3 = 0$ и n_3 должно быть отрицательной величиной, так как в противном случае уравнения равновесия в декартовых координатах окажутся не удовлетворенными.

Следовательно, получим

$$\sigma_x = -\sigma_y = -2qxy, \quad \sigma_z = 0, \quad \tau_{xy} = q(x^2 - y^2), \quad \tau_{yz} = -px, \quad \tau_{xz} = py$$

где

$$p = \frac{f_{1r}(f_{3r}^2 + f_{3z}^2)}{r} \varphi, \quad q = \frac{f_{1z}(f_{3r}^2 + f_{3z}^2)}{r^2} \varphi$$

При вычислениях было принято во внимание условие ортогональности

$$f_{1r}f_{3r} + f_{1z}f_{3z} = 0$$

Уравнения совместности приводятся к двум уравнениям

$$\nabla^2 p + \frac{3}{r} \frac{\partial p}{\partial r} = 0, \quad \nabla^2 q + \frac{5}{r} \frac{\partial q}{\partial r} = 0 \quad (\nabla^2 = \frac{\partial^2}{\partial r^2} + \frac{\partial^2}{\partial z^2})$$

Поскольку $p = rq\delta$, где $\delta = f_{1r}/f_{1z}$, уравнения совместности принимают вид

$$\frac{\partial \delta}{\partial r} \frac{\partial q}{\partial r} + \frac{\partial \delta}{\partial z} \frac{\partial q}{\partial z} + \frac{1}{2} \left(\nabla^2 \delta + \frac{5}{r} \frac{\partial \delta}{\partial r} + \frac{3}{r^2} \delta \right) q = 0, \quad \nabla^2 q + \frac{5}{r} \frac{\partial q}{\partial r} = 0 \quad (2.1)$$

Первое из уравнений равновесия приводится к виду

$$\frac{\partial}{\partial z} \left(\frac{r^4 q}{f_{1z}} \right) = 0 \quad (2.2)$$

в то время как второе удовлетворено.

Задача привелась к отысканию функций q и f_1 , которые должны удовлетворять уравнениям (2.1) и (2.2).

В большинстве случаев, имеющих практическое значение, контур стержня таков, что $\delta = RZ$, где R — функция r , а Z — функция одного z . В этом случае первое из уравнений (2.1) принимает вид

$$(\ln R)' \frac{\partial \ln q}{\partial r} + (\ln Z)' \frac{\partial \ln q}{\partial z} + \frac{1}{2} \left[\frac{R''}{R} + \frac{Z''}{Z} + \frac{5}{r} (\ln R)' + \frac{3}{r^2} \right] = 0 \quad (2.3)$$

Дифференцируя это уравнение раз по r и раз по z , имеем

$$(\ln R)' \frac{\partial \ln \psi}{\partial r} + (\ln Z)' \frac{\partial \ln \psi}{\partial z} = 0, \quad \text{где} \quad \psi = (\ln R)' (\ln Z)' \frac{\partial^2 \ln q}{\partial r \partial z}$$

Интегрируя это уравнение, находим

$$\psi = f(\bar{R} + \bar{Z}), \quad \text{где } \bar{R} = \int \frac{dr}{(\ln R)'}, \quad \bar{Z} = - \int \frac{dz}{(\ln Z)'}$$

Вводя новую функцию $f^*(\bar{R} + \bar{Z})$ посредством равенства

$$\psi = (\ln R)' (\ln Z)' \frac{\partial^2 \ln f^*}{\partial r \partial z}$$

имеем

$$\frac{\partial^2}{\partial r \partial z} \ln \frac{q}{f^*} = 0 \quad \text{или} \quad q = f^* \mu(r) \varphi(z)$$

где $\mu(r)$ и $\varphi(z)$ —производные функции.

Исключая из уравнения (2.3) q , получаем

$$(\ln R)' \frac{\mu'}{\mu} + (\ln Z)' \frac{\varphi'}{\varphi} + \frac{1}{2} \left[\frac{R''}{R} + \frac{Z''}{Z} + \frac{5}{r} (\ln R)' + \frac{3}{r^2} \right] = 0$$

Отделяя переменные, находим

$$2(\ln R)' \frac{\mu'}{\mu} + \frac{R''}{R} + \frac{5}{r} (\ln R)' + \frac{3}{r^2} = a, \quad 2(\ln Z)' \frac{\varphi'}{\varphi} + \frac{Z''}{Z} = -a \quad (2.4)$$

Подставляя значение q во второе уравнение совместности (2.1), находим

$$[\bar{R}'^2 + \bar{Z}'^2] \frac{d^2 f^*}{d\theta^2} + \left[R'' + \left(2 \frac{\mu'}{\mu} + \frac{5}{r} \right) \bar{R}' + \bar{Z}'' + 2 \frac{\varphi'}{\varphi} \bar{Z}' \right] \frac{df^*}{d\theta} + \\ + \left(\frac{\mu''}{\mu} + \frac{\varphi''}{\varphi} + \frac{5}{r} \frac{\mu'}{\mu} \right) f^* = 0$$

где

$$\theta = R + Z$$

Это уравнение имеет место лишь в том случае, когда коэффициенты при f^* и ее производных—линейные функции θ , так что должно быть

$$(a_1 \theta + b_1) \frac{d^2 f^*}{d\theta^2} + (a_2 \theta + b_2) \frac{df^*}{d\theta} + (a_3 \theta + b_3) f^* = 0 \quad (2.5)$$

Это нас приводит к двум системам уравнений

$$\bar{R}'^2 = a_1 \bar{R} + \varepsilon_1, \quad \bar{R}'' + \left(2 \frac{\mu'}{\mu} + \frac{5}{r} \right) \bar{R} = a_2 \bar{R} + \varepsilon_2, \quad \frac{\mu''}{\mu} + \frac{5}{r} \frac{\mu'}{\mu} = a_3 R + \varepsilon_3 \quad (2.6)$$

$$\bar{Z}'^2 = a_1 \bar{Z} + \omega_1, \quad \bar{Z}'' + 2 \frac{\varphi'}{\varphi} \bar{Z} = a_2 \bar{Z} + \omega_2, \quad \frac{\varphi''}{\varphi} = a_3 Z + \omega_3 \quad (2.7)$$

где $a_1, \dots, \varepsilon_1, \dots, \omega_1, \dots$ —постоянные.

Из первого уравнения системы (2.6) находим

$$\bar{R} = \frac{a_1}{4} (r + m)^2 + m_1, \quad \text{следовательно, } R = \bar{m}_1 (r + m)^2 + a_1$$

Исключая μ'/μ с помощью второго уравнения (2.6) из первого уравнения (2.4), находим

$$\frac{a_1(a_2 - a a_1)}{4} r^2 (r + m)^2 + \frac{3a_1^2}{4} (r + m)^2 + (a_2 m_1 + \varepsilon_2 - a_1 + 1) r^2 = 0$$

откуда

$$a_1(a_2 - a a_1) = 0, \quad \frac{3}{4} a_1^2 + a_2 m_1 + \varepsilon_2 - a_1 + 1 = 0, \quad a_1^2 m = 0$$

Следовательно, $m=0$ или $a_1=0$. Допустим, что $m=0$ и $a_1 \neq 0$; тогда

$$\frac{\mu'}{\mu} = Ar + \frac{B}{r}, \quad \frac{\mu''}{\mu} = A^2 r^2 + \frac{B^2 - B}{r} + A(2B + 1)$$

где

$$A = \frac{aa_1}{4}, \quad B = -\frac{3a_1^2 + 8a_1 + 4}{4a_1}$$

так что третье уравнение системы (2.6) принимает вид

$$\left(A^2 + \frac{a_1 a_3}{4}\right) r^2 + \frac{B^2 + 4B}{r^2} + 2A(B+3) - a_3 m_1 - \varepsilon_3 = 0$$

откуда

$$4A^2 - a_1 a_3 = 0, \quad B(B+4) = 0, \quad 2A(B+3) - a_3 m_1 - \varepsilon_3 = 0$$

Следовательно, либо $B=0$, либо $B=-4$.

При $B=0$ находим $a_1 = -\frac{2}{3}$ или -2 , а при $B=-4$, $a_1 = \frac{2}{3}$ или 2 .

Обратимся к системе (2.7). Из первого уравнения системы находим

$$\bar{Z} = \frac{1}{4} a_1 (z+n)^2 + n_1, \quad Z = \bar{n}_1 (z+n)^{-2/a_1}$$

Исключая из второго уравнения системы φ'/φ посредством второго уравнения (2.4), находим

$$\frac{a_1(a a_1 - a_3)}{4} (z+n)^2 + a_1 - a_2 n_1 - \omega_2 + 1 = 0$$

Следовательно,

$$a_1(a a_1 - a_3) = 0, \quad a_1 - a_2 n_1 - \omega_2 + 1 = 0$$

Поскольку $a_1 \neq 0$,

$$a a_1 - a_3 = 0$$

Исключая из третьего уравнения системы φ''/φ , получим

$$\frac{a_1(a^2 a_1 - 4a_3)}{16} (z+n)^2 + \left(\frac{1}{a_1^2} - \frac{1}{4}\right) \frac{1}{(z+n)^2} + \frac{a}{2} (a_1 + 1) - a_3 n_1 - \omega_3 = 0$$

откуда.

$$a_1(a^2 a_1 - 4a_3) = 0, \quad \frac{1}{a_1^2} - \frac{1}{4} = 0, \quad \frac{a}{2} (a_1 + 1) - a_3 n_1 - \omega_3 = 0$$

Следовательно, $a_1 = \pm 2$.

Сопоставляя все выше найденное, имеем

$$m=0, \quad a_1 = \pm 2, \quad a_2 = a a_1; \quad 4a_3 = a^2 a_1, \quad \varepsilon_1 - a_1 + a_2 m + 4 = 0$$

$$\frac{aa_1}{2}(B+3) - a_3 m_1 - \varepsilon_3 = 0, \quad a_1 - a_2 n_1 - \omega_2 + 1 = 0, \quad \frac{a}{2}(a_1 + 1) - a_3 n_1 - \omega_3 = 0$$

В первом случае, при $m=0$ и $a_1=-2$, имеем

$$a_2 = -2a, \quad 2a_3 = -a^2, \quad 2m_1 + \varepsilon_1 = 0, \quad 2n_1 + \omega_1 = 0, \quad \varepsilon_2 + a_2 m_1 + 6 = 0$$

$$\omega_2 + a_2 n_1 + 1 = 0, \quad \varepsilon_3 + a_3 m_1 + 3a = 0, \quad 2\omega_3 + 2a_3 n_1 + a = 0$$

Складывая последние четыре равенства, находим

$$2b_2 - a_2 b_1 + 14 = 0, \quad 2b_3 + 2a_3 b_1 + 7a = 0$$

Поскольку $R = m_1/r$ и $Z = n_1(z+n)$, уравнение (2.3) принимает вид

$$(\ln R)' \frac{\partial q}{\partial r} + (\ln Z)' \frac{\partial q}{\partial z} = 0, \quad \text{откуда} \quad q = f(\bar{R} + \bar{Z})$$

Сравнивая это значение q с ранее найденным, получаем $\varphi\mu=1$, что может иметь место лишь при $a=0$. Итак, должно быть

$$a_2 = a_3 = b_3 = 0, \quad b_2 = -7$$

Уравнение (2.5) принимает вид

$$(2\theta - b_1) \frac{d^3 f^*}{d\theta^3} + 7 \frac{df^*}{d\theta} = 0, \quad \text{откуда} \quad f^* = C_1 \left(\frac{b_1}{2} - \theta \right)^{-5/2} + C_2$$

Подставляя значение θ , для q имеем

$$q = C_1 [r^2 + (z+n)^2 + 2b_1]^{-5/2} + C_2$$

Поскольку $\delta = A(z+n)/r$, где $A = \tilde{m}_1 \tilde{n}_1$,

$$\alpha_1 = (z+n) r^A$$

Ортогональные траектории в рассматриваемом случае найдутся

$$\alpha_3 = A(z+n)^2 - r^2$$

Уравнение (2.2) принимает вид

$$\frac{\partial}{\partial \alpha_3} \left\{ \frac{C_1 r^{4(A+1)}}{[r^2(A+1) + \alpha_1^2 + 2b_1 r^{2A}]^{5/2}} + \frac{C_2}{r^{A-4}} \right\} = 0$$

Поскольку r зависит от α_1 и α_3 , фигурная скобка не должна содержать r , что возможно, если

$$A = -1, \quad b_1 = 0, \quad C_2 = 0 \quad \text{или} \quad A = 4, \quad C_1 = 0$$

При $A = -1$, $b_1 = C_2 = 0$ имеем $z+n = \alpha_1 r$, и вал переменного сечения является конусом, так что

$$\tau_{23} = \frac{C_1 r}{[r^2 + (z+n)^2]^2}$$

При $A = 4$, $C_1 = 0$ имеем $(z+n) r^4 = \alpha_1$.

Вал переменного сечения имеет очертание гиперболической поверхности и

$$\tau_{23} = C_2 r \sqrt{16(z+n)^2 + r^2}$$

Во втором случае, при $m=0$ и $a_2=+2$, должно быть

$$a_2 = 2a, \quad 2a_3 = a^2, \quad 2m_1 + \varepsilon_1 = 0, \quad 2n_1 + \omega_1 = 0, \quad 2am_1 + \varepsilon_2 + 2 = 0$$

$$2an_1 + \omega_1 - 3 = 0, \quad 2a + a^2m_1 + 2\varepsilon_3 = 0, \quad 3a + a^2n_1 - 2\omega_3 = 0$$

Складывая последние четыре равенства, находим

$$a^2b_1 - 4b_3 + 2a = 0, \quad 2ab_1 - b_2 + 1 = 0$$

Поскольку

$$\theta = \frac{1}{2} [r^2 + (z+n)^2] - \frac{b_1}{2}, \quad \mu = \frac{C_1}{r^4} \exp \frac{ar^2}{4}, \quad \varphi = C_2 (z+n) \exp \frac{a(z+n)^2}{4}$$

то

$$q = \frac{C_2 (z+n)}{r^4} f^* \exp \frac{a\theta}{2}$$

Уравнение (2.5) принимает вид

$$f'''' + \left(a + \frac{1}{2\theta + b_1} \right) f''' + \frac{a}{4} \left(a + \frac{2}{2\theta + b_1} \right) f'' = 0$$

Легко установить, что частным решением этого уравнения будет $f_1^* = \exp\left(-\frac{a_0}{2}\right)$, следовательно, общим решением будет

$$f^* = [C_1 (2\theta + b_1)^{3/2} + C_2] \exp\left(-\frac{a_0}{2}\right)$$

Подставляя значение θ , для q находим

$$q = \frac{z+n}{r^4} \left\{ C_1 [r^2 + (z+n)^2] + C_2 \right\}$$

Поскольку $Z = \bar{n}_1 (z+n)^{-1}$ и $R = \bar{m}_1 r$, то $\delta = Ar / (z+n)$ и $x_1 = Ar^2 + (z+n)^2$. Для ортогональных траекторий получаем $x_3 r = (z+n)^A$. Уравнение (2.2) принимает вид

$$\frac{\partial}{\partial x_3} \{C_1 [r^2 + (z+n)^2] + C_2\} = 0$$

Это уравнение будет удовлетворено, когда $A=1$ или $A \neq 1$, но $C_1=0$.

При $A=1$ имеем $x_1 = r^2 + (z+n)^2$ — уравнение сферы и для неё

$$\tau_{23} = \frac{z+n}{r^3} \{C_1 [r^2 + (z+n)^2] + C_2\} \sqrt{r^2 + (z+n)^2}.$$

Поскольку $\tau_{23} = \infty$ при $r=0$, найденное решение действительно для сферы с коническим вырезом или же для сферы с трещиной вдоль оси z .

При $A \neq 1$ имеем $x_1 = Ar^2 + (z+n)^2$ — уравнение эллипсоида или гиперболоида в зависимости от знака A .

Для τ_{23} имеем

$$\tau_{23} = \frac{C_2 (z+n)}{r^3} \sqrt{A^2 r^2 + (z+n)^2}$$

Можно установить, что при $a_1=0$ решения не существует.

3. В случае цилиндрического стержня триортогональную систему образуют поверхности

$$x_1 = f_1(x, y), \quad x_2 = f_2(x, y), \quad x_3 = z$$

и направляющие косинусы

$$n_1 = n_2 = l_3 = m_3 = 0$$

Это обстоятельство указывает, что

$$\sigma_x = \sigma_y = \sigma_z = \tau_{xy} = 0$$

Для g_{yy} имеем

$$g_{11} = \frac{1}{f_{1x}^2 + f_{1y}^2}, \quad g_{22} = \frac{1}{f_{2x}^2 + f_{2y}^2}, \quad g_{33} = 1$$

Из равенства (1.2) следует

$$\psi = \frac{\mu(x_1)}{f_{2x}^2 + f_{2y}^2}, \quad \text{так что} \quad \tau_{23} = \mu(x_1) \sqrt{f_{1x}^2 + f_{1y}^2}$$

где $\mu(x_1)$ — произвольная функция.

В силу удовлетворения уравнениям равновесия в декартовых координатах m_2 должно быть отрицательной величиной, так что для напряжений τ_{xz} и τ_{yz} находим

$$\tau_{xz} = f_{1y} \mu(x_1), \quad \tau_{yz} = -f_{1x} \mu(x_1)$$

причем было принято во внимание условие ортогональности поверхностей f_1 и f_2 .

Уравнения совместности принимают вид

$$(f_{1x}^3 + f_{1z} f_{1y}^2) \mu'' + (3f_{1xx} f_{1x} + 2f_{1xy} f_{1y} + f_{1zz} f_{1yy}) \mu' + (f_{1xxx} + f_{1xzy}) \mu = 0$$

$$(f_{1y}^3 + f_{1z} f_{1x}^2) \mu'' + (3f_{1yy} f_{1y} + 2f_{1yz} f_{1x} + f_{1zz} f_{1xx}) \mu' + (f_{1yyy} + f_{1yzy}) \mu = 0$$

Поскольку коэффициенты при μ , μ' и μ'' — функции α_1 и α_2 , эти уравнения будут удовлетворены лишь в том случае, когда $\mu=\text{const}$. Следовательно,

$$\frac{\partial}{\partial x}(\nabla^2 f_1) = 0, \quad \frac{\partial}{\partial y}(\nabla^2 f_1) = 0$$

откуда

$$\nabla^2 f_1 = \text{const}$$

Итак, мы имеем решение Сен-Венана, но при этом триортогональная система остается не определенной.

4. В тех случаях, когда решения для вала переменного сечения или цилиндрического стержня в конечном виде найдено быть не может, оказывается целесообразным пользоваться методом потенциальной энергии. Для этой цели необходимо хотя бы приближенно отыскать функцию $\alpha_1=f_1(x, y, z)$ путем сравнения со стержнем других сечений, но близко подходящих по форме к рассматриваемому стержню, для которых решения уже известны, или прибегнуть к аналогиям. Подобрав должным образом α_1 , в случае, например, вала переменного сечения определяем $\alpha_3=f_3(r, z)$ и, пользуясь соотношением (1.2), находим

$$\begin{aligned}\psi(\alpha_1, \alpha_2) &= \frac{g_{22}}{g_{33}} \varphi(\alpha_1, \alpha_3) = \frac{r^2}{(1+\alpha_2^2)^2} (f_{3r}^2 + f_{3z}^2) \varphi(\alpha_1, \alpha_3) = \\ &= \frac{F(\alpha_1, \alpha_3)}{(1+\alpha_2^2)^3} \mu(\alpha_1) \varphi(\alpha_1, \alpha_3) = \frac{\mu(\alpha_1)}{(1+\alpha_2^2)^3}\end{aligned}$$

поскольку функция φ произвольная.

Таким образом τ_{23} пропорционально $\mu(\alpha_1)$. К аналогичному результату приходим при рассмотрении цилиндрического стержня. Задаваясь $\mu(\alpha_1)$ в виде степенного ряда относительно α_1 , дальнейшее разрешение задачи является очевидным.

Поступила в редакцию
14 VIII 1944

B. A. SOKOLOW.—PROBLEMS OF ELASTIC TORSION OF BARS

The axis of a bar is taken as z axis of Decartes coordinate system (x, y, z). Simultaneously the author uses a curvilinear three-orthogonal system with the coordinate surfaces $\alpha_i=\text{const}$ ($i=1, 2, 3$). The surface of the bar is supposed to be one of the coordinate surfaces $\alpha_1=\text{const}$ and to be free of external forces,

The trajectories of tangential stresses are supposed to be the generatrices of the family of coordinate surfaces $\alpha_2=\text{const}$. The twisting moments are applied to the butt-ends $\alpha_3=\text{const}$. Then $\sigma_1=\sigma_3=\tau_{12}=\tau_{23}=0$.

From one equation of equilibrium it follows that $\sigma_2=0$. The other two equations are reduced to the form (1.1).

The general solution of these equations represents a great deal of difficulty.

For a bar of variable shape the equation of deformation have the form (2.1) and the first equations of (2.1) can be reduced to Eq. (2.2) where $\delta=f_{1r}/f_{1z}$, $\alpha_1=f_1(r, z)$ and g is a function of r and z .

Assuming $\delta=RZ$, where $R=R(r)$ and $Z=Z(z)$ the author obtains the solution in a closed form for a few particular cases.

ЛИТЕРАТУРА

1. Треффц Е. Математическая теория упругости. ОНТИ. 1934.
2. Папкович П. Ф. Теория упругости. Оборонгиз. 1939.