

УПРУГОЕ РАВНОВЕСИЕ БЕСКОНЕЧНОЙ ПЛАСТИНКИ С ВЛОЖЕННОЙ АБСОЛЮТНО ЖЕСТКОЙ ИЛИ УПРУГОЙ ШАЙБОЙ

М. П. Шереметьев

(Москва)

В работе рассматриваются два случая упругого равновесия бесконечной пластиинки, в круглое отверстие которой вложена того же диаметра абсолютно жесткая или упругая шайба. В первом случае пластиинка растягивается, а к шайбе помимо давления пластиинки на шайбу никаких других сил не приложено. Во втором случае на шайбу действует сила, приложенная к центру шайбы, а напряжение в пластиинке на бесконечности принимается равным нулю.

В предположении, что трение между пластиинками и шайбой отсутствует, рассматриваемые задачи сводятся к уравнению типа Прандтля.

Последний параграф посвящен регуляризации полученных уравнений.

Изложенный прием легко обобщается на тот случай, когда отверстие пластиинки и вложенная в это отверстие без зазоров абсолютно жесткая шайба не круглого очертания.

§ 1. Растяжение бесконечной пластиинки, в круглое отверстие которой вложена абсолютно жесткая шайба. Пусть в круглое отверстие изотропной напряженной упругой пластиинки вставлена абсолютно жесткая того же диаметра круглая шайба. При деформации пластиинки шайба, вообще говоря, будет иметь соприкосновение с пластиинкой не по всему контуру отверстия, а лишь на отдельных его участках.

Поставим себе задачей определить в растянутой в двух взаимно перпендикулярных направлениях пластиинке, во-первых, условия, которым должны удовлетворять растягивающие силы, чтобы соприкосновение пластиинки с кольцом имело место, и, во-вторых, напряженное состояние пластиинки.

Будем предполагать, что размеры пластиинки достаточно велики по сравнению с размерами отверстия, так что пластиинку можно считать бесконечной. Кроме этого, будем предполагать, что касательные напряжения равны нулю по всему контуру отверстия пластиинки.

Выберем начало координат в центре отверстия пластиинки. Напряженное состояние на бесконечности определим следующим образом:

$$X_{x\infty} = P, \quad X_{y\infty} = 0, \quad Y_{y\infty} = Q \quad (P > Q)$$

Обозначим через $u_1 = u + u'$, $v_1 = v + v'$ смещения точек контура отверстия, где u и v — смещения точек контура отверстия пластиинки, когда жесткая шайба в пластиинку не вставлена, а u' и v' — компоненты дополнительного смещения, которое получилось в результате того, что в отверстие пластиинки вставлена жесткая шайба.

До деформации контур отверстия определялся уравнением

$$x = R \cos \vartheta, \quad y = R \sin \vartheta$$

после деформации уравнение контура будет

$$\xi = x + u + u', \quad \eta = y + v + v'$$

На дугах соприкосновения шайбы с пластинкой координаты ξ и η должны удовлетворять уравнению

$$\xi^2 + \eta^2 = R^2 \quad \text{или} \quad (x + u + u')^2 + (y + v + v')^2 = R^2$$

Отбрасывая квадраты и произведения компонент смещения, получим

$$u \cos \vartheta + v' \sin \vartheta = - (u \cos \vartheta + v \sin \vartheta)$$

или

$$v_r' = -v_r = -\frac{R}{4} [P + Q + 2(P - Q) \cos 2\vartheta] \frac{z+1}{2\mu}$$

Из этого равенства следует, что соприкосновение кольца с пластинкой будет происходить по той части контура, по которой $v_r < 0$. Шайба не будет оказывать влияние на напряженное состояние пластиинки, если Q меняется в интервале $\frac{1}{3}P \leq Q \leq 3P$, так как в этом случае $v_r \geq 0$.

Если $Q < \frac{1}{3}P$, то $2(P - Q) > P + Q$ и пластиинка будет соприкасаться с шайбой по некоторым дугам Γ_1 и Γ_2 , которые в дальнейшем будем называть дугами контакта.

Составим интегральное уравнение задачи, предполагая, что $Q < \frac{1}{3}P$. На дугах контакта пластиинки с шайбой радиальное смещение

$$v_{1r} = u_1 \cos \vartheta + v_1 \sin \vartheta = 0 \quad (1.1)$$

Продифференцируя равенство (1.1), получим

$$-u_1 \sin \vartheta + v_1 \cos \vartheta = -\left(\frac{du_1}{d\vartheta} \cos \vartheta + \frac{dv_1}{d\vartheta} \sin \vartheta\right) \quad (1.2)$$

Рассмотрим теперь какую-нибудь произвольную гладкую замкнутую кривую L , охватывающую круговое отверстие пластиинки. Пусть $\mathbf{r} = \mathbf{r}(s)$ будет ее уравнение до деформации. Уравнение же этой кривой после деформации в тех же осях координат будет $\mathbf{r}_1 = \mathbf{r}(s) + \delta(s)$, где $\delta(s)$ — вектор смещения каждой точки кривой. Обозначим через θ вектор угла поворота единичного вектора $\tau = d\mathbf{r}/ds$, а через ε_0 — относительное удлинение той же линии в результате деформации. Между величинами θ , ε_0 и $\delta(s)$ существует зависимость.

В самом деле, вектор

$$\tau_1 = \frac{d\mathbf{r}_1}{ds_1} = \frac{d\mathbf{r}_1}{ds} \frac{ds}{ds_1} = \frac{ds}{ds_1} \left(\tau + \frac{d\delta(s)}{ds} \right) \quad (1.3)$$

с другой стороны, вектор $\tau_1 = \tau + \theta \times \tau$. Сравнивая эти выражения для вектора τ_1 и пренебрегая величиной $\varepsilon_0 \theta \times \tau$, получим

$$\frac{d\delta(s)}{ds} = \varepsilon_0 \tau + \theta \times \tau \quad (1.4)$$

или в проекциях на оси x и y

$$\frac{du}{ds} = -\theta \cos \alpha - \varepsilon_0 \sin \alpha, \quad \frac{dv}{ds} = -\theta \sin \alpha + \varepsilon_0 \cos \alpha \quad (1.5)$$

Здесь α — угол, образованный нормалью с осью x , отсчитываемый от оси x . Касательная и нормаль ориентированы друг относительно друга как оси x и y .

Из уравнения (1.5) легко определяется угол поворота θ :

$$\theta = -\left(\frac{du}{ds} \cos \alpha + \frac{dv}{ds} \sin \alpha\right) \quad (1.6)$$

Если L совпадает с окружностью, то $\alpha = \vartheta$, и правая часть равенства (1.2) равняется $R\theta$, левая же равняется v_ϑ . Таким образом, на дугах контакта Γ_1 и Γ_2 шайбы с пластинкой тангенциальное смещение точек контура пластинки

$$v_\vartheta = R\theta \quad (1.7)$$

Так как $v_r = 0$ на дугах Γ_1 и Γ_2 , то

$$\varepsilon_{\vartheta\vartheta} = \frac{1}{R} \frac{dv_\vartheta}{d\vartheta} + \frac{v_r}{R} = \frac{1}{R} \frac{dv_\vartheta}{d\vartheta} \quad (1.8)$$

Из равенства (1.7) имеем

$$\frac{d\theta}{d\vartheta} = \frac{1}{R} \frac{dv_\vartheta}{d\vartheta} = \varepsilon_{\vartheta\vartheta} = \frac{1}{E} (\sigma_\vartheta - \nu \sigma_r) \quad (1.9)$$

где σ_ϑ и σ_r — компоненты напряжения в полярной системе координат, а E и ν — модуль Юнга и коэффициент Пуассона. Угол поворота θ может быть выражен через функции комплексного переменного $\Phi(z)$ и $\Psi(z)$, причем в данном случае

$$\theta = -\frac{(1+\nu)i}{4\mu} [\Phi(z) - \bar{\Phi}(z)] \quad (1.10)$$

Подставим в (1.9) значение угла θ из (1.10); после выполнения дифференцирования равенство (1.9) преобразуется к виду

$$\frac{\nu+1}{4\mu} t_0 \left[\Phi'(t_0) + \Phi' \left(\frac{R^2}{t_0^2} \right) \frac{R^2}{t_0^2} \right] = \frac{1}{E} (\sigma_\vartheta - \nu \sigma_r) \quad (1.11)$$

Напишем теперь условия для напряжений. Касательные напряжения $\tau_{r\vartheta}$ на всей окружности согласно предположению равны нулю, поэтому^[1]

$$\frac{t_0^2}{R^2} \left[\frac{R^2}{t_0} \Phi'(t_0) + \Psi(t_0) \right] - \frac{R^2}{t_0^2} [t_0 \bar{\Phi}'(t_0) + \bar{\Psi}(t_0)] = 0 \quad (1.12)$$

Функции Φ и Ψ при наших условиях на бесконечности имеют вид:

$$\begin{aligned} \Phi(z) &= \frac{P+Q}{2} + \Phi_0(z), & \Phi_0(z) &= \sum_1^\infty a_v z^{-v} \\ \Psi(z) &= -\frac{P-Q}{2} + \Psi_0(z), & \Psi_0(z) &= \sum_1^\infty b_v z^{-v} \end{aligned} \quad (1.13)$$

где $\Phi_0(z)$ и $\Psi_0(z)$ — голоморфные функции в области пластинки, включая и бесконечно удаленную точку.

Из (1.12) непосредственно получаем, что

$$-\frac{z^2}{R^2} \left[\frac{R^2}{z} \Phi_0'(z) + \Psi_0(z) \right] = \frac{P-Q}{2} \frac{R^2}{z^2} - \frac{b_1}{R^2} \quad (1.14)$$

где b_1 — коэффициент функции $\Psi_0(z)$.

Нормальные напряжения определяются формулой

$$\Phi(t_0) + \overline{\Phi(t_0)} - \frac{t_0^2}{R^2} \left[\frac{R^2}{t_0} \Phi'(t_0) + \Psi(t_0) \right] = \begin{cases} \sigma_r \text{ на } \Gamma_1 \text{ и } \Gamma_3 \\ 0 \text{ на } \Gamma_2 \text{ и } \Gamma_4 \end{cases} \quad (1.15)$$

На основании (1.13) и (1.14) выражение для σ_r упростится; получим

$$\Phi_0(t_0) + \overline{\Phi_0(t_0)} + \frac{P+Q}{2} + \frac{P-Q}{2} \left(\frac{t_0^2}{R^2} + \frac{R^2}{t_0^2} \right) - \frac{b_1}{R^2} = \begin{cases} \sigma_r \text{ на } \Gamma_1 \text{ и } \Gamma_3 \\ 0 \text{ на } \Gamma_2 \text{ и } \Gamma_4 \end{cases} \quad (1.16)$$

Из (1.16) следует, во-первых, что на дугах Γ_1 , Γ_3

$$\sigma_\theta = \sigma_r - (P+Q) \left(\frac{t_0^2}{R^2} + \frac{R^2}{t_0^2} \right) + \frac{2b_1}{R^2} \quad (1.17)$$

и, во-вторых, что

$$\begin{aligned} -\Phi_0(z) &= \frac{1}{2\pi i} \int_{\Gamma_1 + \Gamma_3} \frac{\sigma_r dt}{t-z} + \frac{P-Q}{2} \frac{R^2}{z^2} \\ \overline{\Phi_0}\left(\frac{R^2}{z}\right) &= \frac{1}{2\pi i} \int_{\Gamma_1 + \Gamma_3} \frac{\sigma_r dt}{t-z} + \frac{b_1}{R^2} - \frac{P+Q}{2} - \frac{P-Q}{2} \frac{z^2}{R^2} \end{aligned} \quad (1.18)$$

Дифференцируя последние два равенства по z и пользуясь тождеством

$$\frac{1}{2\pi i} \int_{\Gamma_1 + \Gamma_3} \frac{\sigma_r dt}{(t-z)^2} = \frac{1}{2\pi i} \int_{\Gamma_1 + \Gamma_3} \frac{\sigma_r' dt}{t-z}$$

которое легко проверить интегрированием по частям, так как σ_r на концах дуг Γ_1 и Γ_3 обращается в нуль, имеем

$$\Phi_0'(z) = -\frac{1}{2\pi i} \int_{\Gamma_1 + \Gamma_3} \frac{\sigma_r' dt}{t-z} + (P-Q) \frac{R^2}{z^3} \quad (1.19)$$

$$\overline{\Phi_0'}\left(\frac{R^2}{z}\right) \frac{R^2}{z^2} = -\frac{1}{2\pi i} \int_{\Gamma_1 + \Gamma_3} \frac{\sigma_r' dt}{t-z} + (P-Q) \frac{z}{R^2}$$

Пределенные значения этих функций на контуре будут

$$\begin{aligned} \Phi_0'(t_0) &= \frac{\sigma_r'}{2} - \frac{1}{2\pi i} \int_{\Gamma_1 + \Gamma_3} \frac{\sigma_r' dt}{t-t_0} + (P-Q) \frac{R^2}{t_0^3} \\ \overline{\Phi_0'}\left(\frac{R^2}{t_0}\right) \frac{R^2}{t_0^2} &= -\frac{\sigma_r'}{2} - \frac{1}{2\pi i} \int_{\Gamma_1 + \Gamma_3} \frac{\sigma_r' dt}{t-t_0} + (P-Q) \frac{t_0}{R^2} \end{aligned} \quad (1.20)$$

Подставим предельные выражения функций и выражение σ_θ из (1.17) в формулу (1.11), в результате получим

$$\frac{1}{\pi i} \int_{\Gamma_1 + \Gamma_3} \frac{\sigma_r' dt}{t-t_0} = \frac{(\nu-1)4\mu}{(\nu+1)E} \frac{\sigma_r}{t_0} + \frac{(P-Q)[4\mu+E(\nu+1)]}{E(\nu+1)} \left(\frac{R^2}{t_0^3} + \frac{t_0}{R^2} \right) - \frac{8\mu b_1}{R^2 E (\nu+1) t_0}$$

Полученное выражение и есть интегральное уравнение задачи, оно напоминает известное уравнение Прандтля в аэродинамике.

§ 2. На жесткую шайбу действует сила, приложенная к центру. Пусть на вложенную жесткую шайбу теперь действует сила, приложенная к центру шайбы и направленная вдоль оси x , и, кроме того, будем считать, что в пластинке напряжения на бесконечности отсутствуют.

В этой задаче главный вектор напряжений, приложенный к отверстию пластиинки, отличен от нуля: $X = P$, $Y = 0$, где X и Y — компоненты главного вектора по осям координат, а следовательно, функции $\Phi(z)$ и $\Psi(z)$, характеризующие напряженное состояние, имеют вид:

$$\begin{aligned}\Phi(z) &= -\frac{P}{2\pi(1+\kappa)} \frac{1}{z} + \Phi_0(z) \\ \Psi(z) &= -\frac{\kappa P}{2\pi(1+\kappa)} \frac{1}{z} + \Psi_0(z)\end{aligned}\quad (2.1)$$

Обозначим через Γ_1 дугу контакта шайбы с пластиинкой; тогда напряжения σ_r будут отличны от нуля только по Γ_1 ; на остальной части Γ_2 напряжения σ_r равны нулю, касательное же напряжение примем, как и в первом примере, равным нулю на всей окружности.

Из формулы (1.12) следует, что для данного случая

$$-\frac{z^2}{R^2} \left[\frac{R^2}{z} \Phi'(z) + \Psi(z) \right] = -\frac{\kappa P}{2\pi(1+\kappa)} \left(\frac{1}{z} + \frac{z}{R^2} \right) - \frac{b_1}{R^2} \quad (2.2)$$

Поэтому напряжение σ_r по всему контуру отверстия будет определяться равенством

$$\Phi(t_0) + \overline{\Phi(t_0)} - \frac{\kappa P}{2\pi(1+\kappa)} \left(\frac{t_0}{R^2} + \frac{1}{t_0} \right) - \frac{b_1}{R^2} = \begin{cases} \sigma_r & \text{на } \Gamma_1 \\ 0 & \text{на } \Gamma_2 \end{cases} \quad (2.3)$$

Отсюда находим, что

$$\begin{aligned}\Phi(z) &= -\frac{1}{2\pi i} \int_{\Gamma_1} \frac{\sigma_r dt}{t-z} + \frac{\kappa P}{2\pi(1+\kappa)} \frac{1}{z} \\ \overline{\Phi}\left(\frac{R^2}{z}\right) &= \frac{1}{2\pi i} \int_{\Gamma_1} \frac{\sigma_r dt}{t-z} + \frac{\kappa P}{2\pi(1+\kappa)} \frac{z}{R^2} + \frac{b_1}{R^2}\end{aligned}\quad (2.4)$$

Из последних формул аналогично (1.19) имеем

$$\begin{aligned}\Phi'(z) &= -\frac{1}{2\pi i} \int_{\Gamma_1} \frac{\sigma_r' dt}{t-z} - \frac{\kappa P}{2\pi(1+\kappa)} \frac{1}{z^2} \\ \overline{\Phi'}\left(\frac{R^2}{z}\right) \frac{R^2}{z^2} &= -\frac{1}{2\pi i} \int_{\Gamma_1} \frac{\sigma_r' dt}{t-z} - \frac{\kappa P}{2\pi(1+\kappa)} \frac{1}{R^2}\end{aligned}\quad (2.5)$$

Пределенные значения же их будут

$$\begin{aligned}\Phi'(t_0) &= -\frac{\kappa P}{2\pi(1+\kappa)} \frac{1}{t_0^2} + \frac{\sigma_r'}{2} - \frac{1}{2\pi i} \int_{\Gamma_1} \frac{\sigma_r' dt}{t-t_0} \\ \overline{\Phi'}\left(\frac{R^2}{t_0}\right) \frac{R^2}{t_0^2} &= -\frac{\kappa P}{2\pi(1+\kappa)} \frac{1}{R^2} - \frac{\sigma_r}{2} - \frac{1}{2\pi i} \int_{\Gamma_1} \frac{\sigma_r' dt}{t-t_0}\end{aligned}\quad (2.6)$$

Из формулы (2.3) определится также и нормальное напряжение σ_ϑ на Γ_1 :

$$\sigma_\vartheta = \sigma_r + \frac{\kappa P}{\pi(1+\kappa)} \left(\frac{t_0}{R^2} + \frac{1}{t_0} \right) + \frac{2b_1}{R^2} \quad (2.7)$$

Займемся теперь установлением граничных условий для смещений на Γ_1 .

Уравнения контура шайбы до и после деформации пластиинки соответственно будут

$$x^2 + y^2 = R^2, \quad (x - \Delta)^2 + y^2 = R^2 \quad (2.8)$$

Здесь Δ обозначает смещения центра шайбы в результате деформации. Обозначим через u и v проекции вектора смещения точек контура отверстия, тогда уравнение контура отверстия после деформации можно представить в параметрической форме так:

$$\xi = x + u, \quad \eta = y + v \quad (2.9)$$

Координаты ξ и η на Γ_1 должны удовлетворять второму уравнению (2.8).

Если вместо xy в (2.8) подставим ξ и η из (2.9) и отбросим величины второго порядка малости по сравнению с u и v , то получим

$$xy + yv = x\Delta$$

или

$$u \cos \vartheta + v \sin \vartheta = \Delta \cos \vartheta = v_r \quad (2.10)$$

Дифференцируя (2.10) по ϑ и замечая, что $v \cos \vartheta - u \sin \vartheta = v_\vartheta$, а также согласно (1.6)

$$\frac{du}{d\vartheta} \cos \vartheta + \frac{dv}{d\vartheta} \sin \vartheta = -R\theta \quad (2.11)$$

получим

$$-R\theta + v_\vartheta = -\Delta \sin \vartheta \quad (2.12)$$

На контуре соприкосновения относительное удлинение $\epsilon_{\vartheta\vartheta}$, пользуясь (2.10), можно представить в виде

$$\epsilon_{\vartheta\vartheta} = \frac{1}{R} \frac{dv_\vartheta}{d\vartheta} + \frac{\Delta \cos \vartheta}{R} = \frac{1}{R} \frac{dv_\vartheta}{d\vartheta} + \frac{v_r}{R} \quad (2.13)$$

Подставляя сюда $dv_\vartheta/d\vartheta$ из (2.12), получим

$$\frac{d\theta}{d\vartheta} = \epsilon_{\vartheta\vartheta} \quad (2.14)$$

Таким образом, и в этом случае справедливо соотношение (1.9), а следовательно, и формула (1.11).

Подставив в (1.11) предельные выражения (2.6), после преобразований найдем интегральное уравнение задачи:

$$\frac{1}{\pi i} \int_{\Gamma_1} \frac{\sigma_r' dt}{t - t_0} = \frac{(v-1)4\mu}{(\kappa+1)E} \frac{1}{t_0} \sigma_r - \frac{\kappa P}{2\pi E(1+\kappa)^2} \left(\frac{1}{R^2} + \frac{1}{t_0^2} \right) - \frac{8b_1\mu}{R^2 E (\kappa+1) t_0} \quad (2.15)$$

§ 3. Растижение бесконечной пластиинки, в круглое отверстие которой вложена упругая шайба. Пусть в круглое отверстие изотропной ненапряженной упругой пластиинки вставлена не абсолютно жесткая, а упругая того же диаметра круглая шайба.

Напряженное состояние на бесконечности определяем так же, как и в задаче § 1. Пластиинка будет соприкасаться с шайбой по некоторым кривым, которые мы примем за некоторые дуги окружности Γ_1 и Γ_3 . В этой задаче функции $\Phi(z)$ и $\Psi(z)$, а также напряжения σ_r и σ_θ на границе пластиинки определяются формулами (1.13) (1.16) и (1.17).

Так как трение не учитывается, то условия на дугах соприкосновения шайбы с пластиинкой имеют вид:

$$v_r = v_{1r}, \quad \sigma_r = \sigma_{1r} \quad \text{на } \Gamma_1 \text{ и } \Gamma_3 \quad (3.1)$$

Здесь и в дальнейшем все величины, относящиеся к шайбе, компоненты смещений, упругие постоянные и т. д. обозначаются с индексом 1.

Нетрудно видеть, что первое из условий (3.1) эквивалентно условию

$$u \cos \vartheta + v \sin \vartheta = u_1 \cos \vartheta + v_1 \sin \vartheta \quad (3.2)$$

Дифференцируя это равенство по ϑ и учитывая (1.11), имеем

$$-R\theta + v_\theta = -R\theta_1 + v_{1\theta} \quad (3.3)$$

Так как

$$\frac{dv_{1\theta}}{d\theta} = R\varepsilon_{1,\theta\theta} - v_{1r}, \quad \frac{dv_\theta}{d\theta} = R\varepsilon_{\theta\theta} - v_r$$

то, продифференцируя равенство (3.3) и принимая во внимание условие (3.1), имеем

$$\varepsilon_{\theta\theta} - \varepsilon_{1,\theta\theta} = \frac{d}{d\theta}(\theta - \theta_1) \quad (3.4)$$

Подставим в (3.4) вместо $\varepsilon_{\theta\theta}$ и $\varepsilon_{1,\theta\theta}$ их значения через напряжения, а вместо θ и θ_1 их выражения через функции Φ и Φ_1 и, выполнив в правой части дифференцирование, преобразуем уравнение (3.4) к виду

$$\begin{aligned} & \frac{1}{E} (\sigma_\theta - v\sigma_r) - \frac{1}{E_1} (\sigma_{1\theta} - v\sigma_{1r}) = \\ & = \frac{t_0(\kappa+1)}{4\mu} \left[\Phi'_0(t_0) + \bar{\Phi}'_0 \left(\frac{R^2}{t_0} \right) \frac{R^2}{t_0^2} \right] - \frac{t_0(\kappa_1+1)}{4\mu_1} \left[\Phi'_1(t_0) + \bar{\Phi}'_1 \left(\frac{R^2}{t_0} \right) \frac{R^2}{t_0^2} \right] \end{aligned} \quad (3.5)$$

Функции Φ_1 и Ψ_1 , характеризующие напряженное состояние шайбы, являются голоморфными функциями в области шайбы, а следовательно, они представимы рядами:

$$\Phi_1(z) = \sum_{v=0}^{\infty} a_v' z^v, \quad \Psi_1(z) = \sum_{v=0}^{\infty} b_v' z^v \quad (3.6)$$

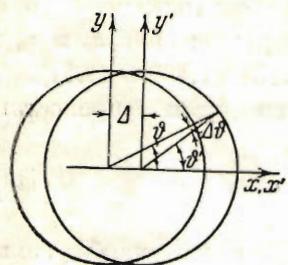
Вследствие равенства нулю касательных напряжений на границе шайбы равняется нулю следующее выражение:

$$\frac{t_0^2}{R^2} \left\{ \frac{R^2}{t_0} \Phi'_1(t_0) + \Psi_1(t_0) \right\} - \frac{R^2}{t_0^2} \left\{ t_0 \bar{\Phi}'_1 \left(\frac{R^2}{t_0} \right) + \Psi_1 \left(\frac{R^2}{t_0} \right) \right\} = 0$$

из которого следует равенство нулю выражения

$$\frac{z^2}{R^2} \left\{ \frac{R^2}{z} \Phi_1'(z) + \Psi_1(z) \right\} = 0 \quad (3.7)$$

На основании последнего равенства напряжение σ_r по контуру шайбы определяется формулой



Фиг. 1

$$\Phi_1(t_0) + \overline{\Phi_1(t_0)} = \begin{cases} \sigma_r & \text{на } \Gamma_1 \text{ и } \Gamma_3 \\ 0 & \text{на } \Gamma_2 \text{ и } \Gamma_4 \end{cases} \quad (3.8)$$

На основании этой формулы

$$\sigma_{18} = \sigma_{1r} \text{ на } \Gamma_1 \text{ и } \Gamma_3 \quad (3.9)$$

$$\Phi_1(z) = \frac{1}{2\pi i} \int_{\Gamma_1 + \Gamma_3} \frac{\sigma_{1r} dt}{t - z},$$

$$\overline{\Phi_1} \left(\frac{R^2}{z} \right) = - \frac{1}{2\pi i} \int_{\Gamma_1 + \Gamma_3} \frac{\sigma_{1r} dt}{t - z} \quad (3.10)$$

Дифференцируя равенство (3.10) по z , получим

$$\Phi_1'(z) = \frac{1}{2\pi i} \int_{\Gamma_1 + \Gamma_3} \frac{\sigma_{1r}' dt}{t - z}, \quad \overline{\Phi_1'} \left(\frac{R^2}{z} \right) \frac{R^2}{z^2} = \frac{1}{2\pi i} \int_{\Gamma_1 + \Gamma_3} \frac{\sigma_{1r}' dt}{t - z} \quad (3.11)$$

Из равенства (3.11) по формулам Ю. В. Сохоцкого [4] — Племеля имеем

$$\Phi_1'(t_0) = \frac{\sigma_{1r}}{2} + \frac{1}{2\pi i} \int_{\Gamma_1 + \Gamma_3} \frac{\sigma_{1r}' dt}{t - t_0} \quad (3.12)$$

$$\overline{\Phi_1'} \left(\frac{R^2}{t_0} \right) \frac{R^2}{t_0^2} = - \frac{\sigma_{1r}}{2} + \frac{1}{2\pi i} \int_{\Gamma_1 + \Gamma_3} \frac{\sigma_{1r}' dt}{t - t_0}$$

Для получения интегрального уравнения задачи нужно подставить в (3.5) выражения (1.20) и (3.12) и напряжения σ_ϑ и σ_{18} согласно (1.17) и (3.9); при этом нужно учесть, что $\sigma_r = \sigma_{1r}$ на Γ_1 и Γ_3 . В результате будем иметь

$$\begin{aligned} \frac{1}{\pi i} \int_{\Gamma_1 + \Gamma_3} \frac{\sigma_r' dt}{t - t_0} &= \frac{2[(E_1 v - E v_1) + E - E_1]}{(\kappa + 1)(v + 1) E_1 + (\kappa_1 + 1)(v_1 + 1) E} \frac{1}{t_0} \sigma_r + \\ &+ \frac{E_1 [2 + (\kappa + 1)(v + 1)] (P - Q)}{(\kappa + 1)(v + 1) E_1 + (\kappa_1 + 1)(v_1 + 1) E} \left(\frac{t_0}{R^2} + \frac{R^2}{t_0^3} \right) - \frac{c}{t_0} \end{aligned} \quad (3.13)$$

где c — неизвестная постоянная:

$$c = \frac{b_1}{R^2} \frac{4E_1}{(\kappa + 1)(v + 1) E_1 + (\kappa_1 + 1)(v_1 + 1) E}$$

Это уравнение отличается от уравнения (1.21) только постоянными коэффициентами.

§ 4. Упругая шайба, вложенная в круговое отверстие бесконечной пластиинки, под действием сосредоточенной силы, приложенной в центре. Функции $\Phi_1(z)$ и $\Psi_1(z)$, характеризующие напряженное состояние шайбы в рассматриваемом случае, будут иметь вид:

$$\Phi_1(z) = \frac{P}{2\pi(1+\kappa_1)} \frac{1}{z} + \Phi_{10}(z), \quad \Psi_1(z) = -\frac{\kappa_1 P}{2\pi(1+\kappa_1) z} + \Psi_{10}(z)$$

где $\Phi_{10}(z)$, $\Psi_{10}(z)$ — голоморфные функции в области, занимаемой шайбой.

Напряженное состояние пластиинки на бесконечности примем таким, каким оно принято в задаче § 2, т. е. равным нулю. Ясно, что в этом случае формулы (2.1) — (2.7) справедливы и для данной задачи. Что касается шайбы, то нормальное напряжение σ_{1r} для нее определится формулой

$$\sigma_{1r} = \Phi_1(t_0) + \overline{\Phi_1(t_0)} - \frac{t_0^2}{R^2} \left[\frac{R^2}{t_0} \Phi_{10}'(t_0) + \Psi_{10}(t_0) \right] \quad (4.1)$$

Так как касательные напряжения на контуре равны нулю, то

$$\frac{t_0^2}{R^2} \left[\frac{R^2}{t_0} \Phi_{10}'(t_0) + \Psi_{10}(t_0) \right] + \frac{Pt_0}{2\pi(1+\kappa_1)} \left(\frac{1}{R^2} - \frac{\kappa_1}{R^2} \right) = 0 \quad (4.2)$$

Поэтому напряжения σ_{1r} на всей границе шайбы можно представить следующим образом:

$$\Phi_{10}(t_0) + \overline{\Phi_{10}} \left(\frac{R^2}{t_0} \right) + \frac{P}{\pi(1+\kappa_1)} \left(\frac{t_0}{R^2} + \frac{1}{t_0} \right) = \begin{cases} \sigma_{1r} & \text{на } \Gamma_1 \\ 0 & \text{на } \Gamma_2 \end{cases} \quad (4.3)$$

Отсюда имеем

$$\sigma_{1\theta} = \sigma_{1r} - \frac{P}{\pi(1+\kappa_1)} \left(\frac{t_0}{R^2} + \frac{1}{t_0} \right) \quad (4.4)$$

Аналогично, как это делалось и раньше, из (4.3) находим, что

$$\begin{aligned} \Phi_{10}'(t_0) &= \frac{1}{2} \sigma_{1r}' + \frac{1}{2\pi} \int_{\Gamma_1} \frac{\sigma_{1r}' dt}{t-t_0} - \frac{P}{\pi(1+\kappa_1)} \frac{1}{R^2} \\ \overline{\Phi_{10}}' \left(\frac{R^2}{t_0} \right) \frac{R^2}{t_0^3} &= -\frac{1}{2} \sigma_{1r} + \frac{1}{2\pi} \int_{\Gamma_1} \frac{\sigma_{1r}' dt}{t-t_0} - \frac{P}{\pi(1+\kappa_1)} \frac{1}{t_0^2} \end{aligned} \quad (4.5)$$

Для получения условий для смещений на границе будем рассуждать следующим образом.

Полное радиальное смещение на дуге контакта равно сумме: 1) радиального смещения контура пластиинки $v_{0r} = \Delta \cos \vartheta$, вызываемого смещением шайбы как жесткого тела, и 2) совместным упругим смещением пластиинки и шайбы v_{1r} ; таким образом,

$$v_r = \Delta \cos \vartheta + v_{1r} \quad (4.6)$$

Из (4.6) непосредственно следует, что

$$u \cos \vartheta + v \sin \vartheta = \Delta \cos \vartheta + u_1' \cos \vartheta' + v_1' \sin \vartheta' \quad (4.7)$$

где u_1' и v_1' — смещения точек контура шайбы по отношению к системе координат x' , y' , неразрывно связанной с шайбой (фиг. 1). Ясно, что

$$u_1 = u_1' + \Delta, \quad v_1 = v_1', \quad \vartheta' = \vartheta + \Delta \vartheta \quad (4.8)$$

Угол $\Delta\vartheta$ имеет одинаковый порядок малости с u_1 и v_1 . Пренебрегая величинами второго порядка малости по сравнению со смещениями и полагая $\cos \Delta\vartheta = 1$, из (4.7) легко получаем

$$u \cos \vartheta + v \sin \vartheta = u_1 \cos \vartheta + v_1 \sin \vartheta \quad \text{или} \quad v_r = v_{1r} \quad (4.9)$$

Таким образом, с точностью до величин второго порядка жестким смещением шайбы можно пренебречь. Далее, аналогично, как в § 3, из (4.9) можно получить соотношение (3.5); но в данном случае

$$\begin{aligned} \Phi_1' (t_0) &= -\frac{P}{2\pi(1+\kappa_1)} \frac{1}{t^2} + \Phi_{10}' (t_0) \\ \frac{R^2}{t_0^2} \Phi_1' \left(\frac{R^2}{t_0}\right) &= -\frac{P}{2\pi(1+\kappa_1)} \frac{1}{R^2} + \Phi_{10}' \left(\frac{R^2}{t_0}\right) \frac{R^2}{t_0^2} \end{aligned} \quad (4.10)$$

Подстановка этих выражений в (3.5) с учетом (2.6) и (4.5) и выражений (2.7) и (4.4) приводит к интегральному уравнению:

$$\begin{aligned} \frac{1}{\pi i} \int_{\Gamma_1} \frac{\sigma_r' dt}{t-t_0} &= \frac{2[(v-1)E_1 - (v_1-1)E]}{(\kappa+1)(v+1)E_1 + (\kappa_1+1)(v_1+1)E} \frac{\sigma_r}{t_0} - \\ &- \frac{(1+\kappa)(1+\kappa_1)[3(v_1+1)E - \kappa(v+1)E] - 4[\kappa(1+\kappa_1)E_1 + (1+\kappa)E]}{2(1+\kappa)(1+\kappa_1)[(\kappa+1)(v+1)E_1 + (\kappa_1+1)(v_1+1)E]} \frac{P}{\pi} \left(\frac{1}{R_2} + \frac{1}{t_0^2} \right) - \\ &- \frac{1}{t_0 R^2} \frac{4E_1 b_1}{[(\kappa+1)(v+1)E_1 + (\kappa_1+1)(v_1+1)E]} \end{aligned} \quad (4.11)$$

Если пластинка с вложенной шайбой находится в обобщенном плоском напряженном состоянии, т. е. если $\kappa = (3-v)(1+v)$, то коэффициенты интегральных уравнений упрощаются, так как справедливы соотношения:

$$\begin{aligned} \frac{(v-1)4\mu}{(v+1)E} &= \frac{1-\kappa}{1+\kappa}, & \frac{4\mu+E(v+1)}{E(v+1)} &= \frac{3}{2}, & \frac{8\mu}{E(v+1)} &= 1 \\ (\kappa+1)(v+1) &= (\kappa_1+1)(v_1+1) = 4 \end{aligned}$$

Если, кроме того, материал шайбы и пластинки одинаков, то коэффициент при σ_r обращается в нуль и уравнения (3.13) и (4.13) обращаются в легко разрешимые сингулярные интегральные уравнения.

§ 5. Регуляризация интегральных уравнений рассмотренных задач. Для примера возьмем уравнение (2.14) и запишем его в таком виде:

$$\frac{1}{\pi i} \int_{\Gamma_1} \frac{\sigma_r' dt}{t-t_0} = \frac{k\sigma_r}{t_0} - f(t_0) \quad (5.1)$$

где

$$\begin{aligned} k &= -\frac{(v-1)4\mu}{(v+1)E} > 0, & f(t_0) &= h \left(\frac{1}{R^2} + \frac{1}{t_0^2} \right) + \frac{q}{t_0} \\ h &= \frac{xP[(1+\kappa)E + 8\mu]}{2\pi(1+\kappa)^2 E}, & g &= \frac{8\mu b_1}{R^2(v+1)E} \end{aligned}$$

Будем временно в (5.1) правую часть рассматривать как известную функцию. Применив формулу обращения интеграла типа Коши, получим

$$\sigma_r' = -\frac{1}{V(t_0-\alpha)(t_0-\beta)} \frac{1}{\pi i} \int_{\Gamma_1} \frac{V(t-\alpha)(t-\beta)}{t-t_0} \left[f(t) + \frac{k\sigma_r}{t} \right] dt + \frac{c}{V(t_0-\alpha)(t_0-\beta)}$$

Здесь $\alpha = Re^{-i\varphi}$, $\beta = Re^{i\varphi}$ — величины, определяющие концы дуги.

Перепишем последнее равенство в следующем виде:

$$\sigma_r' = -\frac{1}{V(t_0 - \alpha)(t_0 - \beta)} \frac{k}{\pi i} \int_{\Gamma_1} \frac{V(t - \alpha)(t - \beta)}{t(t - t_0)} \sigma_r dt - F(t_0) \quad (5.2)$$

где $F(t_0)$ — известная функция, определяемая формулой

$$F(t_0) = \frac{1}{V(t_0 - \alpha)(t_0 - \beta)} \frac{1}{\pi i} \int_{\Gamma_1} \frac{V(t - \alpha)t - \beta}{t - t_0} f(t) dt + \frac{c}{V(t_0 - \alpha)(t_0 - \beta)}$$

Поступая далее известным способом [2] и учитывая, что в данном случае интегралы берутся не по отрезку, а по некоторой дуге, будем иметь

$$\sigma_r = A_2 t_0^{-k} + B_2 t_0^{-k} - \frac{1}{2\pi i} \int_{\Gamma_1} K_1(t_0, t) \sigma_r dt + \varphi_1(t_0) \quad (5.3)$$

где

$$\begin{aligned} \varphi_1(t_0) &= \frac{1}{2} \int_R^{t_0} \left(\frac{t_0^{-k}}{t_1^{-k}} - \frac{t_1^{-k}}{t_0^{-k}} \right) f(t_1) dt_1 - \frac{1}{2} \int_R^{t_0} \left(\frac{t_0^{-k}}{t_1^{-k}} + \frac{t_1^{-k}}{t_0^{-k}} \right) F(t_1) dt_1 \\ K_1(t_0, t) &= \int_R^{t_0} \frac{R(t_1, t)}{V(t_1 - \alpha)(t_1 - \beta)} \left(\frac{t_0^{-k}}{t_1^{-k}} + \frac{t_1^{-k}}{t_0^{-k}} \right) dt_1 \\ R(t_0, t) &= \left[\frac{k V(t - \alpha)(t - \beta)}{t} - \frac{k V(t_0 - \alpha)(t_0 - \beta)}{t_0} \right] \frac{1}{t - t_0} \end{aligned} \quad (5.4)$$

В коэффициент g функции f входит функционал b_1 , выражение для которого определяется из (2.4), положив $z = 0$, так что

$$g = \frac{4\mu}{(\kappa + 1) E} \frac{1}{\pi i} \int_{\Gamma_1} \frac{\sigma_r dt}{t}$$

Выделим теперь в (5.4) из интеграла, содержащего функции f и F , члены с коэффициентом g . Для функции f этот коэффициент, если изменить порядок интегрирования, можно представить в виде

$$\frac{2\mu}{(\kappa + 1) E} \frac{1}{\pi i} \int_{\Gamma_1} \left\{ \int_R^{t_0} \left(\frac{t_0^{-k}}{t_1^{-k}} - \frac{t_1^{-k}}{t_0^{-k}} \right) \frac{\sigma_r(t)}{ut_1} dt_1 \right\} dt \quad (5.5)$$

В функции же F член, содержащий коэффициент g , будет следующий:

$$J = \frac{g}{V(t_0 - \alpha)(t_0 - \beta)} \frac{1}{\pi i} \int_{\Gamma_1} \frac{V(t - \alpha)(t - \beta) dt}{t(t - t_0)} = \frac{\gamma(V\alpha\beta - t_0)}{t_0 V(t_0 - \alpha)(t_0 - \beta)} \frac{1}{\pi i} \int_{\Gamma_1} \frac{\sigma_r dt}{t}$$

Таким образом,

$$\frac{1}{2} \int_R^{t_0} \left(\frac{t_0^{-k}}{t_1^{-k}} + \frac{t_1^{-k}}{t_0^{-k}} \right) J(t_1) dt_1 = \frac{1}{2\pi i} \int_{\Gamma_1} \left\{ \int_R^{t_0} \left(\frac{t_0^{-k}}{t_1^{-k}} + \frac{t_1^{-k}}{t_0^{-k}} \right) \frac{\gamma(V\alpha\beta - t_1)}{ut_1 V(t_1 - \alpha)(t_1 - \beta)} dt_1 \right\} \sigma_r dt \quad (5.6)$$

Подставляя значения интегралов из (5.5), (5.6) в (5.3), получим

$$\sigma_r = At_0^{-k} + Bt_0^{-k} - \frac{1}{2\pi i} \int_{\Gamma_1} K(t_0, t) \sigma_r dt + \omega(t_0) \quad (5.7)$$

Здесь

$$K(t_0, t) = \int_R^{t_0} \left\{ \frac{u_1 R(t_1, t) + \gamma(V\alpha\beta - t_1)}{u_1 V(t_1 - \alpha)(t_1 - \beta)} \left(\frac{t_0^{-k}}{t_1^{-k}} + \frac{t_1^{-k}}{t_0^{-k}} \right) - \gamma \left(\frac{t_0^{-k}}{t_1^{-k}} - \frac{t_1^{-k}}{t_0^{-k}} \right) \frac{1}{t_1 t} \right\} dt_1$$

а через $\varphi(t_0)$ обозначена известная функция, в выражение которой уже не входит функционал b_1 , $\gamma = 4\mu/(x+1)E$. Постоянные A и B определяются из условия обращения в нуль σ_r в точках α и β .

Займемся определением постоянной, входящей в выражение σ_r' . Для этой цели используем условие однозначности смещений при обходе по любому замкнутому пути, охватывающему отверстие пластинки. Имеем

$$2\mu [u + iv]_L = [\kappa\varphi(z) - z\overline{\varphi'(z)} - \overline{\psi(z)}]_L = 0 \quad (5.8)$$

Здесь символ $[]_L$ означает приращение выражения в скобках при обходе контура L против часовой стрелки. Из (2.4) следует, что

$$\varphi(z) = \frac{1}{2\pi i} \int_{\Gamma_1} \sigma_r \ln(t-z) dt + \frac{\kappa P}{2\pi(1+\kappa)} \ln(z) \quad (5.9)$$

Из (2.2), пользуясь формулой (2.4), определим $\Psi(z)$:

$$\Psi(z) = \frac{R^2}{2\pi i} \int_{\Gamma_1} \frac{\sigma_r' dt}{t(z-t)} + \frac{R^2}{2\pi i} \frac{1}{z} \int_{\Gamma_1} \frac{\sigma_r' dt}{t} + \frac{\kappa P}{\pi(1+\kappa)} \frac{R^2}{z^3} + \frac{b_1}{z^2} + \frac{\kappa P}{2\pi(1+\kappa)} \frac{1}{z} \quad (5.10)$$

Из (5.10) следует, что

$$\begin{aligned} \psi(z) = \int \Psi(z) dz + C_1 &= -\frac{R^2}{2\pi i} \int_{\Gamma_1} \frac{\sigma_r' \ln(t-z)}{t} dt + \frac{R^2}{2\pi i} \ln z \int_{\Gamma_1} \frac{\sigma_r' dt}{t} - \\ &- \frac{\kappa P}{2\pi(1+\kappa)} \frac{R^2}{z^2} + \frac{\kappa P}{2\pi(1+\kappa)} \ln z - \frac{b_1}{z} + C_1 \end{aligned}$$

Подсчитаем приращения функций при обходе вдоль замкнутого контура:

$$[\varphi(z)]_L = \int_{\Gamma_1} \sigma_r dt + \frac{i\kappa P}{1+\kappa}, \quad [\psi(z)]_L = \frac{i\kappa P}{1+\kappa}, \quad 2\mu [u + iv]_L = \int_{\Gamma_1} \sigma_r dt + iP = 0$$

Отсюда и из (5.8) следует, что постоянная C должна определяться из условия

$$\int_{-\varphi}^{\varphi} \sigma_r \sin \varphi d\varphi = 0$$

Решение интегрального уравнения будет зависеть только от параметра φ . Для определения φ из (5.8) получаем, что

$$R \int_{-\varphi}^{+\varphi} \sigma_r \cos \varphi d\varphi = -P$$

В заключение выражаю благодарность Д. И. Шерману за ценные советы, которые я получил при выполнении данной работы.

Поступила 12 XII 1951

Институт механики
Академии Наук СССР

ЛИТЕРАТУРА

- Мусхелишвили Н. И. Некоторые основные задачи математической теории упругости. Изд. АН СССР. 1949.
- Магнарадзе Л. Г. Об одном новом интегральном уравнении теории крыла самолета. Сообщения Академии наук Грузинской ССР. 1942. Т. III. № 6.
- Шерман Д. И. К уравнению Прандтля в теории крыла конечного размаха. Известия АН СССР, ОТН. 1948. № 5.
- Сохокский Ю. В. Об определенных интегралах и функциях, употребляемых при разложении в ряды. Спб. 1873.