

УДК 539.375

АНАЛИЗ РАВНОВЕСИЯ ПЛОСКОЙ ТРЕЩИНЫ  
С УЧЕТОМ ОБРАЗОВАНИЯ В ОБЛАСТЯХ НАЛЕГАНИЯ ЗОН  
СКОЛЬЖЕНИЯ И СЦЕПЛЕНИЯ ПРИ СЛОЖНОМ НАГРУЖЕНИИ

ГОЛЬДШТЕЙН Р. В., ЖИТНИКОВ Ю. В.

Рассмотрена трехмерная квазистатическая задача о равновесии плоской трещины-разреза в упругой среде под действием системы объемных сил, изменяющихся в процессе их приложения. В областях налегания берега трещины взаимодействуют по закону сухого трения Кулона. В этом случае в зонах налегания в зависимости от изменения нагрузки могут возникать три характерные области: область скольжения и области сцепления двух типов: в одних скачок смещения отличен от нуля, а в других — отсутствует. В процессе нагружения происходит эволюция этих областей в зависимости от характера изменения внешней нагрузки. Проанализировано асимптотическое поведение решения в окрестности границ характерных типов областей для касательного скачка смещения. Показано, что решение вблизи границ этих областей должно быть несингулярным. При построении решения в классе функций, неограниченных вблизи указанных границ, критерием, определяющим их положение, является условие отсутствия сингулярности. Установлены условия начала процесса скольжения поверхностей трещины, перехода их в состояние сцепления, а также единственность решения при заданном способе нагружения.

Трехмерные задачи о трещинах с условиями трения при наличии двух характерных областей в зоне контакта (области скольжения и сцепления с нулевым скачком смещения) рассматривались в [1–3], а в [4] изучалась асимптотика вблизи этих границ. В рамках плоской задачи теории упругости поведение разреза с трением между берегами при сложном нагружении изучалось в [5, 6], а при наличии трех характерных областей в зоне налегания — в [7, 8].

**1. Постановка задачи.** Рассмотрим равновесие линейно-упругого изотропного пространства с трещиной, занимающей область в плоскости  $x_3 = 0$ , под действием системы объемных сил, изменяющихся в процессе их приложения, как функция параметра  $\theta$ . В областях налегания поверхности трещины взаимодействуют по закону сухого трения Кулона:  $F_{3i} = \rho \sigma V_i / V$ , где  $V$  — коэффициент трения,  $\sigma(x_1, x_2, \theta) \geq 0$  — давление,  $V_i = \partial U_i / \partial \theta$  — скорость скольжения,  $U_i = U_i^+ - U_i^-$  — скачок смещения ( $i=1, 2$ ),  $V = (V_1^2 + V_2^2)^{1/2}$ ,  $\theta$  — параметр нагружения (в выражении для силы трения стоит знак плюс, так как скачок смещения отсчитывается от верхней поверхности трещины-разреза).

Исходная задача разбивается на две: симметричную и антисимметричную относительно плоскости  $x_3 = 0$ . В первом случае вдоль плоскости  $\Omega$  возникает скачок нормального смещения, а во втором — касательного [2]. Такое представление имеет место, несмотря на нелинейность задачи, и связано с тем, что нормальные и сдвиговые компоненты скачка смещения не вызывают в плоскости  $\Omega$  соответственно сдвиговых и нормальных напряжений.

После этого исходная задача решается последовательно. В первой задаче определяется область налегания и распределение на ней нормально-го напряжения  $\sigma_{33}^\pm(x_1, x_2, \theta)$  в зонах контакта.

Предположим, что эта задача решена и  $\sigma_{33}^\pm(x_1, x_2, \theta)$  известно. Во второй задаче при заданном распределении нормального напряжения  $\sigma_{33}^\pm(x_1, x_2, \theta)$  находятся области сцепления (обозначим ее  $G$ ,  $V_i = 0$ ,  $(x_1, x_2) \in G$ ) и скольжения (обозначается  $G_1$ ,  $V_i \neq 0$ ,  $(x_1, x_2) \in G_1$ ), а также распределение касательных напряжений. Следует отметить, что область сцепления  $G$  здесь может быть двух типов:  $u_i = 0$  и  $u_i \neq 0$ .

Краевые условия на плоскости  $\Omega$  имеют вид

$$\begin{aligned} u_i(x_1, x_2, \theta) &= u_i^+ - u_i^- = u_i^0(x_1, x_2, \theta), \quad (x_1, x_2) \in G \quad (1.1) \\ \sigma_{3i}^\pm &= \rho \sigma V_i / V, \quad (x_1, x_2) \in G_1 \quad (i=1, 2) \\ (\sigma_{31}^2 + \sigma_{32}^2)^{1/2} &\leq \rho \sigma, \quad (x_1, x_2) \in \Omega, \quad x_3 \rightarrow \pm 0 \end{aligned}$$

где  $u_i^0$  — скачок смещения в области  $G$ , определяемый пред историей нагружения. Вне области  $\Omega$  внешние нагрузки заданы распределением объемных сил с плотностью  $\rho(x_1, x_2, \theta)$ , антисимметричных относительно плоскости  $x_3=0$  и изменяющихся как функция параметра  $\theta$ .

При решении краевой задачи (1.1) удобно перейти от системы внешних нагрузок к краевым условиям на плоскости  $\Omega$ . Для этого найдем распределение напряжений  $-\sigma_{3i}^0(x_1, x_2, \theta)$  в сплошном теле в области, занимаемой трещиной  $\Omega$ . Затем в краевые условия для напряжений (1.1) в области  $\Omega$  прибавим напряжения  $-\sigma_{3i}^0(x_1, x_2, \theta)$  с противоположным знаком [2], считая, что соответствующая задача теории упругости для тела без трещины решена. После выполнения этой процедуры краевые условия (1.1) примут вид

$$\begin{aligned} u_i^+ - u_i^- &= u_i^0(x_1, x_2, \theta), \quad (x_1, x_2) \in G \quad (1.2) \\ \sigma &= |\sigma_{33}^\pm(x_1, x_2, \theta)| \geq 0, \quad (x_1, x_2) \in \Omega \end{aligned}$$

В (1.2) напряжения изменяются как функции параметра  $\theta$ . Будем предполагать, что смещение является непрерывной функцией координат  $(x_1, x_2)$ . В дальнейшем индекс 3 будет опускаться.

**2. Свойства сдвиговой задачи.** Рассмотрим краевую задачу (1.2). В этом случае в области налегания возможно возникновение трех характерных областей: области скольжения и двух типов областей сцепления: в одних скачок смещения отличен от нуля, а в других равен нулю.

Возникновение трех характерных областей связано с тем, что на трещине давление  $\sigma$  и касательное напряжение  $\sigma_i^0$  изменяются в процессе нагружения [1, 8]. Наличие областей с фиксированным скачком смещения обуславливает «память» о процессе нагружения.

Для описания возможных режимов нагружения введем понятие траектории нагружения как некоторой кривой в трехмерном пространстве  $(\sigma_1^0, \sigma_2^0, \rho\sigma)$ . Рассмотрим теперь условие, определяющее начало скольжения в области контакта. При заданном скачке смещения на плоскости  $\Omega$  напряжения определяются известными соотношениями [9]. В области сцепления имеет равенство  $\sigma_i = \sigma_i^0 + F_i$ , где  $F_i$  — сила трения. В силу неравенства  $(F_1^2 + F_2^2)^{1/2} \leq \rho\sigma$  приходим к необходимому условию в области сцепления при решении краевой задачи (1.2)

$$[(\sigma_1 - \sigma_1^0)^2 + (\sigma_2 - \sigma_2^0)^2]^{1/2} \leq \rho\sigma \quad (2.1)$$

В левой части (2.1) стоят функции внешних напряжений и скачка смещений на трещине. Запишем условие (2.1) в виде  $\sigma_0^2 + \tau^2 - 2\sigma_0\tau \cos \gamma \geq \rho^2 \sigma^2$ , где  $\gamma$  — угол между векторами  $\sigma_i$  и  $\sigma_i^0$ ,  $\sigma_0 = (\sigma_1^2 + \sigma_2^2)^{1/2}$ ,  $\tau = ((\sigma_1^0)^2 + (\sigma_2^0)^2)^{1/2}$ . Это неравенство можно разрешить следующим образом:  $\tau \geq \sigma_0 (\cos \gamma + (\beta^2 - \sin^2 \gamma)^{1/2})$ ,  $0 \leq \tau \leq \sigma_0 (\cos \gamma - (\beta^2 - \sin^2 \gamma)^{1/2})$ ,  $\beta = \rho\sigma/\sigma_0$ . Геометрически это означает, что конец вектора должен выйти за круг радиуса  $\rho\sigma$ .

Используя свойство положительности функционала упругой энергии и предполагая, что области  $\Omega$ ,  $G$  таковы, что решение смешанной задачи теории упругости для полупространства [9] единственно, а нагрузки  $\sigma_i^0$  распределены на области непрерывно, можно доказать следующее утверждение об изменении скачка смещения на трещине при нагружении.

**Утверждение 1.** При нагружении твердого тела с трещиной скачок смещения  $u_i(x_1, x_2, \theta)$  является непрерывно дифференцируемой функцией параметра нагружения  $\theta$ .

Для доказательства сделанного утверждения проварируем напряженное состояние. Дадим приращение внешним нагрузкам и предположим, что на трещине существует точка  $(x_1^0, x_2^0) \in \Omega$ , в которой выполняется неравенство  $(\delta u_1^2 + \delta u_2^2)^{1/2} > 0$ .

Представим напряженное состояние в виде суперпозиции напряженных состояний до и после вариации. Краевая задача в приращениях будет иметь вид

$$\begin{aligned}\delta u_i &= \delta u_i^+ - \delta u_i^- = 0, & (x_1, x_2) \in G \\ \delta \sigma_i &= \delta \sigma_i^0 + \delta F_i, & (x_1, x_2) \in G_1\end{aligned}\quad (2.2)$$

Упругая энергия, соответствующая состоянию (2.2), равна [9]

$$W_{\delta u_i} = -\frac{1}{2} \int_{G_1} \delta u_i \left( \delta \sigma_i^0 - F_i^0 + \rho(\sigma + \delta \sigma) \frac{\delta u_i}{\delta u} \right) ds \quad (2.3)$$

где  $F_i^0$  — сила трения до вариации,  $ds = dx_1 dx_2$ .

Обозначим  $\delta \tau = (\delta \sigma_i^0 \delta \sigma_i^0)^{1/2}$ ,  $\delta u = (\delta u_i \delta u_i)^{1/2}$ ,  $\gamma$  — угол между векторами  $\delta u_i$  и  $\delta \sigma_i^0$ , а  $\gamma_0$  — угол между  $\delta u_i$  и  $F_i^0$ . Неравенство (2.3) примет вид

$$W_{\delta u_i} = \frac{1}{2} \int_{G_1} \delta u (\delta \tau \cos \gamma + \rho \sigma (\cos \gamma_0 - 1) - \rho \delta \sigma) ds \geq 0 \quad (2.4)$$

Из положительности упругой энергии следует, что в любой точке скольжения при  $\delta \tau, \delta \sigma \rightarrow 0$  должно быть  $\gamma_0 \rightarrow 0$  и  $\delta u \rightarrow 0$ . Предположим, что это не так и существует точка  $(x_1, x_2)$ , а по непрерывности и ее  $\varepsilon$ -окрестность, где при  $\delta \theta \rightarrow 0$ ,  $\gamma_0 \rightarrow \gamma_0' \neq 0$  и  $\delta u \rightarrow \delta u_0 \neq 0$ . Таким образом, поскольку при  $\varepsilon \theta \rightarrow 0$ ,  $\delta \sigma_i^0 \rightarrow 0$ , то стремление  $\gamma_0 \rightarrow \gamma_0'$  означает, что  $F_i$  не стремится к  $F_i^0$ , т. е. имеется конечное приращение силы трения, а следовательно, и  $\delta u \rightarrow \delta u_0 \neq 0$  — конечное приращение скачка смещения. И наоборот, если  $\delta u \rightarrow \delta u_0 \neq 0$ , а  $\delta \sigma_i^0 \rightarrow 0$ , то это возможно только, когда  $\Delta F_i = F_i - F_i^0 \neq 0$ , а следовательно,  $\gamma_0 \rightarrow \gamma_0' \neq 0$ . В этом случае при  $\delta \theta \rightarrow 0$  имеем

$$W_{\delta u_i} \simeq -\frac{1}{2} \int_{G_1} \delta u \rho \sigma (1 - \cos \gamma_0') ds < 0$$

Таким образом получили, что упругая энергия отрицательна, что противоречит (2.4). Следовательно, необходимо, чтобы  $\gamma_0 \rightarrow 0$ . В этом случае функция  $u_i(x_1, x_2, \theta)$  является непрерывно дифференцируемой функцией  $\theta$ . Это означает, что приращение скачка смещения всегда направлено вдоль линии скольжения и изменяется непрерывно. Утверждение 1 доказано. Одним из его следствий является следующее

**Утверждение 2.** Для возникновения приращения скачка смещения  $\delta u_i(x_1, x_2, \theta)$  на трещине при вариации напряжений  $\delta \sigma_i^0(x_1, x_2, \theta)$ ,  $\delta \sigma(x_1, x_2, \theta)$  необходимо, чтобы существовала точка  $(x_1, x_2) \in \Omega$ , для которой

$$\delta \tau(x_1, x_2, \theta) \cos \gamma \geq \rho \delta \sigma(x_1, x_2, \theta) \quad (2.5)$$

Действительно, упругая энергия, соответствующая состоянию (2.2), согласно доказанному утверждению и выражению (2.4) при  $\delta \theta \rightarrow 0$  в главном члене равна

$$W_{\delta u_i} = \frac{1}{2} \int_{G_1} \delta u (\delta \tau \cos \gamma - \rho \delta \tau) ds \geq 0 \quad (2.6)$$

Для положительности упругой энергии (2.6) необходимо, чтобы существовала точка  $(x_1, x_2)$ , в которой выполняется (2.5), что и доказывает утверждение 2.

Неравенство (2.5) определяет условие непрерывного изменения скачка смещения в области скольжения при нагружении. Если вдоль области скольжения при нагружении не выполняется неравенство (2.5), то в этом случае скачок смещения не изменяется, т. е. область скольжения переходит в область сцепления.

Из (2.5) также следует, что при  $\delta \sigma \geq 0$  (увеличение нормального давления) приращение сдвигового напряжения всегда направлено в сторону скорости скольжения ( $0 < \gamma < \pi/2$ ), а при  $\pi/2 < \gamma < \pi$  необходимо, чтобы нормальное давление уменьшалось  $\delta \sigma < 0$ .

Наиболее просто соотношения (2.4), (2.5) выглядят для разрезов в рамках плоской задачи теории упругости. В этом случае в области скольжения  $\sigma_{12} = \sigma_{12}^0 + \rho\sigma \cos \gamma$ ,  $\sigma_{12}^0$  — сдвиговое напряжение, определяемое внешней нагрузкой,  $\gamma=0$  и  $\gamma=\pi$  в зависимости от направления скольжения (ось  $x_2$  нормальна линии разреза). Неравенства (2.1), (2.5) примут вид

$$|\sigma_{12} - \sigma_{12}^0| \leq \rho\sigma, \quad \delta\tau \cos \gamma \geq \rho\delta\sigma, \quad \gamma=0, \pi, \quad \delta\tau = |\delta\sigma_{12}| \quad (2.7)$$

*Замечание.* В предыдущих рассуждениях предполагалось, что заданные напряжения распределены непрерывно вдоль трещины. На основе этого были получены качественные утверждения о характере скольжения поверхностей трещины.

Рассмотрим случай действия сосредоточенных сил на поверхностях трещины. Предположим, что нормальные напряжения распределены непрерывно, а сдвиговые имеют вид  $\sigma_i = \tau_i \delta(x_1) \delta(x_2)$  ( $i=1, 2$ ).

*Утверждение 3.* Если  $\delta\tau = (\delta\tau_1^2 + \delta\tau_2^2)^{1/2} > 0$ , то всегда существует на трещине область скольжения и направление скольжения может изменяться скачком (т. е. скорость скольжения не является непрерывной функцией параметра  $\theta$ ). В этом случае область  $D_{\delta\tau}$ , где может быть скачок смещения содержит точку приложения сосредоточенной силы:  $D_{\delta\tau} \ni (0, 0)$  и при  $\delta\tau \rightarrow 0$  стягивается к ней.

Действительно, так как  $\delta\tau \delta(x_1) \delta(x_2) > \rho\sigma(0, 0)$ , то условие (2.1) не выполняется и процесс скольжения всегда имеет место.

Рассмотрим функционал упругой энергии для краевой задачи (2.2):

$$W_{\delta u_i} = -\frac{1}{2} \int_{G_1} \delta u_i \delta \sigma_i ds = \frac{1}{2} \left[ -\delta\tau_i \delta u_i - \int_{D_{\delta\tau}} \rho\sigma(1 - \cos \gamma) \delta u ds - \int_{G_1 \setminus D_{\delta\tau}} \rho \delta u \delta \sigma ds \right] \geq 0$$

где  $\gamma$  — угол между  $\delta u_i$  и  $F_i$ ,  $D_{\delta\tau}$  — область, где имеет место скачок направления скольжения,  $G_1 \setminus D_{\delta\tau}$  — область скольжения, где скорость скольжения непрерывна. Покажем теперь, что необходимо, чтобы  $D_{\delta\tau}$  стягивалась в точку. Действительно,  $-\delta\tau_i \delta u_i \sim \delta\theta^2$ ,  $\int \sigma(1 - \cos \gamma) \delta u ds \sim S_{\delta\tau} \delta\theta$  (интеграл берется по области  $D_{\delta\tau}$ , через  $S_{\delta\tau}$  обозначена ее площадь). Если  $S_{\delta\tau}$  не стремится к нулю, то при  $\delta\theta \rightarrow 0$  получим  $W_{\delta u_i} < 0$ , начиная с некоторого  $\delta\theta^* > 0$ , что невозможно. Следовательно, область  $D_{\delta\tau}$  стягивается к точке приложения силы при  $\delta\tau > 0$ . Поскольку всегда  $W_{\delta u_i} > 0$ , необходимо, чтобы  $-\delta\tau_i \delta u_i - \int \delta u \delta \sigma ds > 0$  (интеграл — по области  $G \setminus D_{\delta\tau}$ ). При  $\delta\sigma \geq 0$  получим  $-\delta\tau_i \delta u_i > 0$ , т. е. приращение смещения направлено в сторону приращения сдвиговой силы. Если же  $\delta\tau = 0$ , то при  $\delta u > 0$  необходимо  $\delta\sigma \leq 0$ .

Таким образом, приложение сосредоточенной сдвиговой силы отличается от случая непрерывной нагрузки как наличием скачков в направлении скольжения, так и условиями начала подвижки.

**3. Условия на границе зон скольжения и сцепления.** Рассмотрим краевую задачу (1.2). Установим критерий, позволяющий определить положение границ области скольжения и сцепления. Для этого проанализируем поведение решения в ее окрестности.

Введем локальную систему координат  $x, y, z$  (ось  $z$  направлена по касательной к границе области скольжения, ось  $y$  нормальна плоскости  $\Omega$ ,  $x \leq 0$  соответствует области сцепления). Тогда в силу (1.2) имеем при  $z=0$ :

$$u_\alpha^+ - u_\alpha^- = u_\alpha^0(x, \theta), \quad x \geq 0 \quad (3.1)$$

$$\sigma_{y\alpha}^\pm = \sigma_{y\alpha}^0 + \rho\sigma V_\alpha/V, \quad \alpha = x, z, \quad y \rightarrow \pm 0$$

Напряженное состояние в локальной системе координат будет представляться в виде суммы двух напряженных состояний — плоской деформации и антиплоского сдвига [10, 11]:

$$\mu u_z' = \operatorname{Re} \chi(\eta), \quad \sigma_{xz} - i\sigma_{yz} = \chi(\eta) \quad (3.2)$$

$$\begin{aligned}\sigma_x + \sigma_y &= 2[\Phi(\eta) + \overline{\Phi(\eta)}], \quad \sigma_y - i\sigma_{xy} = \Phi(\eta) + \Omega(\bar{\eta}) + (\eta - \bar{\eta})\overline{\Phi'(\eta)} \\ 2\mu(u_x' + iu_y') &= \kappa\Phi(\eta) - \Omega(\bar{\eta}) + (\eta - \bar{\eta})\overline{\Phi'(\eta)}, \quad u_\alpha' = \partial u_\alpha / \partial x \\ \Omega(\eta) &= \Phi(\eta) + \eta\overline{\Phi'(\eta)} + \overline{\Psi(\eta)}\end{aligned}$$

где  $\chi(\eta)$ ,  $\Phi(\eta)$ ,  $\Omega(\eta)$  — комплексные потенциалы [10, 11],  $\kappa = 3 - 4\nu$ ,  $\mu = E/2(1 + \nu)$  — модуль сдвига,  $E$  — модуль Юнга,  $\nu$  — коэффициент Пуассона.

Используя (3.1), (3.2), приходим к задаче сопряжения

$$\begin{aligned}\Gamma_\alpha^+ + \Gamma_\alpha^- &= -2i(\sigma_{y\alpha}^0 + \rho\sigma V_\alpha/V), \quad x \leq 0 \\ \Gamma_\alpha^+ - \Gamma_\alpha^- &= -ig_{\alpha 0}', \quad x \geq 0\end{aligned}\quad (3.3)$$

где  $g_\alpha' = dg_\alpha/dx$ ,  $g_z = iu_z\mu$ ,  $\Gamma_z = 2\Phi(\eta)$ ,  $\Gamma_z = \chi(\eta)$ ,  $\Phi(\eta) = \Omega(\eta)$ ,  $g_x = iu_x\mu/(1 - \nu)$  ( $\alpha = x, z$ ). Если один из индексов — в скобках, то суммирование не производится.

Рассмотрим каноническое решение задачи (3.3)  $x_0 = \eta^{1/2}$ , для которой  $x_0^+ = x_0^-$ ,  $x \geq 0$ ;  $x_0^+ = -x_0^-$ ,  $x \leq 0$ ,  $y \rightarrow \pm 0$ . Решение краевой задачи (3.3) в классе функций, ограниченных на бесконечности и неограниченных в точке  $\eta = 0$ , имеет вид [12]

$$\begin{aligned}\Gamma_\alpha(\eta) &= \frac{1}{2\pi i x_0(\eta)} \left[ \int_{-\infty}^0 \frac{i\sigma_{y\alpha} x_0^+ dt}{t - \eta} - \int_0^\infty \frac{ig_{\alpha 0}' x_0^+ dt}{t - \eta} \right] + \frac{D_\alpha}{x_0(\eta)} \\ g_{x_0} &= iu_{x_0}^0 \mu / (1 - \nu), \quad g_{z_0} = iu_{z_0}^0 \mu \\ \sigma_{y\alpha} &= -2(\sigma_{y\alpha}^0 + \rho\sigma V_\alpha/V)\end{aligned}\quad (3.4)$$

где  $D_\alpha$  — константа, определяемая из условий на бесконечности. Для оценки первого интеграла рассмотрим функции  $w_\alpha = {}^{1/2}i\sigma_{y\alpha}x_0(\eta)$ , а для второго — функции  $w_{1\alpha} = -{}^{1/2}ig_{\alpha 0}'x_1(\eta)$ ;  $x_1(\eta) = \eta^{1/2}$  — в плоскости  $x, y$  разрез вдоль положительной полуоси.

С использованием обозначений

$$M_\alpha = \frac{1}{2\pi} \int_{-\infty}^\infty \sigma_{y\alpha} x_0 \frac{dt}{t - \eta}, \quad M_{1\alpha} = -\frac{1}{2\pi} \int_0^\infty g_{\alpha 0}' x_0 \frac{dt}{t - \eta}$$

получим  $(M_\alpha - w_\alpha)^+ = (M_\alpha - w_\alpha)^-$  и  $(M_{1\alpha} - w_{1\alpha})^+ = (M_{1\alpha} - w_{1\alpha})^-$  при  $y \rightarrow \pm 0$ . Следовательно, функции  $(M_\alpha - w_\alpha)$  и  $(M_{1\alpha} - w_{1\alpha})$  — аналитические в окрестности точки  $\eta = 0$  и по теореме Тейлора представимы рядом.

Таким образом, вблизи точки  $\eta = 0$  функции  $\Phi(\eta)$ ,  $\chi(\eta)$  имеют представление

$$\begin{aligned}\Gamma_\alpha &= {}^{1/2}i\sigma_{y\alpha} + {}^{1/2}g_{\alpha 0}' x_1(\eta) x_0^{-1}(\eta) + R_{\alpha n}(\eta) x_0^{-1}(\eta) \\ R_{\alpha n}(\eta) &= -\sum_{k=1}^n A_k \eta^{k-1} \left(k - \frac{1}{2}\right) i\end{aligned}\quad (3.5)$$

Распределение смещений и напряжений получим подставляя (3.5) в (3.2):

$$\begin{aligned}\sigma_{y\alpha}^\pm &= \sigma_{y\alpha}^0 + \rho\sigma V_\alpha/V \quad (x \leq 0) \\ \sigma_{y\alpha}^\pm &= \sigma_{y\alpha}^0 + \rho\sigma V_\alpha/V + ({}^{1/2}A_{1\alpha} x^{-1/2} + {}^{3/2}A_{2\alpha} x^{1/2} + \dots + A_{n\alpha} x^{n-3/2} (n-1/2)) \quad (x \geq 0) \\ u_\alpha(x, \theta) &= u_\alpha^0(x, \theta) \quad (x \geq 0) \\ u_\alpha(x, \theta) &= u_\alpha^0(x, \theta) + B_{(\alpha)} (A_{1\alpha} r^{1/2} - A_{2\alpha} r^{3/2} + \dots + A_{n\alpha} r^{n-1/2} (-1)^{n+1}) \quad (x \leq 0) \\ B_{(x)} &= 2(1 - \nu)/\mu, \quad B_{(z)} = 2/\mu\end{aligned}\quad (3.6)$$

Поскольку в области сцепления напряжения ограничены, то необходимо, чтобы  $A_{1\alpha} = 0$ . В этом случае напряжения в области сцепления ограничены, а в окрестности скачок смещений и напряжения — непрерывно дифференцируемые функции [13].

Скачок смещения является непрерывно дифференцируемой функцией; следовательно, слагаемое  $u_\alpha(x, \theta)$  при  $x \geq 0$  в окрестности границы области скольжения определяет его значение в состоянии сцепления. Поэтому изменение скачка смещения  $u_\alpha(x, \theta)$  в области скольжения определяется разностью  $u_\alpha(x, \theta) - u_\alpha(x, \theta_0)$  в (3.6) при  $x \leq 0$ . При этом случаи  $\delta u_\alpha > 0$  или  $\delta u_\alpha < 0$  при вариации параметра нагружения соответствуют неравенствам  $A_{2\alpha} < 0$  или  $A_{2\alpha} > 0$ . В этом случае  $\sigma_{y\alpha} = \sigma_{y\alpha}^0 - \rho \sigma B_{(\alpha)} A_{2\alpha} / (B_{(x)}^2 A_{2x}^2 + B_{(z)}^2 A_{2z}^2)^{1/2}$ ,  $x \leq 0$ .

Таким образом, при построении решения в классе функций, неограниченных вблизи границ области скольжения уравнением, определяющим эту границу, является условие непрерывно дифференцируемости скачка смещения в окрестности границы («плавности смыкания»):

$$\lim_{(x,y) \rightarrow Q} u_\alpha'(x,y) = u_\alpha'^0(x^0, y^0), \quad Q(x^0, y^0) \in \Gamma \quad (3.7)$$

Из полученной асимптотики и непрерывной дифференцируемости скачка смещения по  $\theta$  следует, что решение не может быть по одной оси сингулярным, а по другой — регулярным и изменение смещения вдоль оси  $x$  возможно, только когда  $F_z = 0$ ,  $\sigma_{yz} = \text{const}$  вблизи границы зоны скольжения.

**4. Теорема единственности.** Докажем теорему единственности, которая утверждает, что распределение скачков смещения и скоростей поверхностей трещины-разреза в конечной точке заданной траектории нагружения единственно.

*Доказательство.* Будем предполагать, что области скольжения трещины-разреза таковы, что решения первой и второй задач теории упругости единственны [14]. В силу доказанного выше скачок смещения на трещине является непрерывно дифференцируемой функцией по параметру  $\theta$  и непрерывной по координате  $(x_1, x_2)$ , а вблизи границы области скольжения — непрерывно дифференцируемой функцией по координатам  $(x_1, x_2)$ .

Предположим, что теорема единственности не выполняется. Это значит, что существует такое значение параметра нагружения  $\theta_0$  и точка  $(x_1^0, x_2^0)$ , а вместе с ней и ее  $\varepsilon$ -окрестность, где для одной и той же траектории нагружения имеют место различные скорости скольжения. При  $\theta > \theta_0$  в  $\varepsilon$ -окрестности точки  $(x_1^0, x_2^0)$  скорости скольжения будут различны, а следовательно будут различны и скачки смещений  $\Delta u_i = \int V_i d\theta$  (интеграл берется от  $\theta_0$  до  $\theta$ ) в этой окрестности.

Предположим, что  $\theta_0 = 0$ , т. е. совпадает с начальным значением траектории нагружения. Напряженное состояние для двух различных случаев обозначим индексами 1 и 2:  $\sigma_{ij}^{(1)}, u_i^{(1)}, V_i^{(1)}$ ;  $\sigma_{ij}^{(2)}, u_i^{(2)}, V_i^{(2)}$ . Тогда на трещине  $\delta \sigma_i^{(k)} = \delta \sigma_i^0 + \rho \delta \sigma u_i^{(k)} / u_i^{(k)}$  ( $k=1, 2$ ) для каждого состояния. Вычтем теперь одно напряженное состояние из другого. Краевая задача в этом случае примет вид  $u_i = u_i^{(1)} - u_i^{(2)}$ ,  $(x_1, x_2) \in L \setminus \varepsilon$ ,  $\sigma_i = \sigma_i^{(1)} - \sigma_i^{(2)} = \rho \delta \sigma (u_i^{(1)} / u_i^{(1)} - u_i^{(2)} / u_i^{(2)})$ .

Упругая энергия, соответствующая этому состоянию, равна (интегрирование здесь и ниже проводится по  $\varepsilon$ -окрестности точки  $(x_1^0, x_2^0)$ ):

$$\begin{aligned} W &= -1/2 \int (u_i^{(1)} - u_i^{(2)}) \rho \delta \sigma (u_i^{(1)} / u_i^{(1)} - u_i^{(2)} / u_i^{(2)}) ds = \\ &= -1/2 \int \rho \delta \sigma (u^{(1)} + u^{(2)}) (1 - \cos \gamma) ds < 0 \\ ds &= dx_1 dx_2, \quad \cos \gamma = u_i^{(1)} u_i^{(2)} / u^{(1)} u^{(2)} \end{aligned}$$

Упругая энергия получилась меньше нуля, что говорит о невозможности двух распределений скоростей смещения при  $\theta = 0$ .

Если же предположим,  $u_i^{(2)} = 0$ , а  $u_i^{(1)} \neq 0$  при  $\theta > 0$ , то в этом случае  $\sigma_i^{(1)} - \sigma_i^{(2)} = \rho \delta \sigma u_i^{(1)} / u_i^{(1)} - F_i^{(2)}$  (второе состояние соответствует области сцепления). В этом случае получим, что упругая энергия равна

$$W = -1/2 \int u_i^{(1)} (\rho \delta \sigma u_i^{(1)} / u_i^{(1)} - F_i^{(2)}) ds = -1/2 \int (\rho \delta \sigma - F_i^{(2)} \cos \gamma) u_i^{(1)} ds < 0$$

Таким образом, в начальный момент нагружения  $\theta = 0$  поле смещений единственно при заданных  $\delta \sigma_i^0$ ,  $\rho \delta \sigma$ .

Рассмотрим случай  $\theta = \theta_0$ , а также два напряженных состояния:  $\sigma_{ij}^{(1)}, \sigma_{ij}^{(2)}$ .

В силу непрерывности скорости скольжения при  $\theta = \theta_0$  совпадают для двух состояний  $V_i^{(1)} = V_i^{(2)} = V_i$ , а в дальнейшем отличаются, т. е. траектории движения материальной частицы в заданной точке трещины имеют общую касательную.

Разложим скачок смещения и скорости скольжения в окрестности точки  $\theta = \theta_0$ :

$$\begin{aligned} u_i^{(k)} &= u_i(x_1, x_2, \theta_0) + V_i(x_1, x_2, \theta_0) \delta\theta + A_i^{(k)} \delta\theta^{m_k} \\ V_i^{(k)} &= V_i + m_k A_i^{(k)} \delta\theta^{m_k-1} \end{aligned} \quad (4.1)$$

$$V^{(k)} = V(1 + m_k A_i^{(k)} V_i \delta\theta^{m_k-1} / V^2), \quad \delta\theta > 0 \quad (k=1, 2)$$

Аналогично предыдущему вычтем одно состояние из другого и составим выражение упругой энергии для нового состояния с учетом (4.1)

$$W = -1/2 \int \rho \sigma (u_i^{(1)} - u_i^{(2)}) (V_i^{(1)} / V^{(1)} - V_i^{(2)} / V^{(2)}) ds = -1/2 \int \rho \sigma T ds \quad (4.2)$$

$$\begin{aligned} T &= (m_1 A_i^{(1)} A_i^{(1)} \lambda \theta^{2m_1-1} + m_2 A_i^{(2)} A_i^{(2)} \delta \theta^{2m_2-1} - A_i^{(1)} A_i^{(2)} (m_1 + m_2) \delta \theta^{m_1+m_2-1} - \\ &- (A_i^{(1)} V_i)^2 m_1 \delta \theta^{2m_1-1} V^{-2} + (A_i^{(1)} V_i) (A_i^{(2)} V_i) \delta \theta^{m_1+m_2-1} (m_1 + m_2) V^{-2} - \\ &- (A_i^{(2)} V_i)^2 \delta \theta^{2m_2-1} V^{-2}) V^{-1} \end{aligned}$$

Если  $m_1 = m_2 = m$ , то выражение (4.2) примет вид

$$\begin{aligned} W &= -1/2 \int \rho \sigma m \delta \theta^{2m-1} D^2 \sin^2 \gamma ds < 0 \\ \cos \gamma &= (A_i^{(1)} - A_i^{(2)}) V_i D^{-1} V^{-1}, \quad D^2 = (A_i^{(1)} - A_i^{(2)}) (A_i^{(1)} - A_i^{(2)}) \end{aligned}$$

Если  $m_1 > m_2$ , то  $W = -1/2 \int \rho \sigma \delta \theta^{2m_1-1} m_2 (A_i^{(2)})^2 \sin^2 \gamma ds < 0$ . Таким образом, получаем, что упругая энергия отрицательна.

Рассмотрим случай  $u_i^{(2)} = u_i(\theta_0)$ ,  $\theta > \theta_0$  (возникла область сцепления), а  $u_i^{(1)} = u_i$  (скольжение). Аналогично предыдущему получим  $W = -1/2 \int \delta u (\rho \sigma - F^{(1)} \cos \gamma) ds < 0$ , где  $F_i^{(1)}$  — сила трения в области сцепления,  $F^{(1)} = (F_i^{(1)} F_i^{(1)})^{1/2}$ .

Таким образом, предполагая, что существует значение  $\theta = \theta_0$ , где единственность поля скоростей не выполняется, получаем напряженное состояние, для которого упругая энергия отрицательна, что показывает невозможность существования такого напряженного состояния и неверность нашего начального предположения. Следовательно, если решение существует, то оно единственно для заданной траектории нагружения.

*Следствие 1.* Рассмотрим трещину-разрез  $\Omega$  со скачком смещения  $u_i(x_1, x_2, \theta)$  и трещину-разрез  $\Omega_1 \subset G$ . Если при вариации нагрузки на трещине  $\Omega_1$  с заданным скачком смещения  $u_i$  в области  $\Omega \setminus \Omega_1$  возникает область скольжения  $G_1'$ , то вдоль ее границы существуют участки, не совпадающие с границей  $\Omega$ , где решение сингулярно.

Действительно, если бы следствие 1 не выполнялось, т. е. граница области скольжения была бы не сингулярна, то не выполнялась бы и теорема единственности.

*Следствие 2.* Для того чтобы область скольжения  $G_1$  при вариации внешних нагрузок расширялась ( $\delta G_1 \supset G_1$ ), необходимо и достаточно, чтобы при вариации нагрузок и фиксировании границы области  $G_1$  существовали ее участки, на которых коэффициенты интенсивности напряжений были бы отличны от нуля.

*Следствие 2,* аналогичное следствию 1, доказывается из полученной асимптотики (3.6) и теоремы единственности.

## ЛИТЕРАТУРА

1. Моссаковский В. И., Рыбка В. М. Неосесимметричное сжатие упругого пространства, ослабленного круговой щелью. — В кн.: Гидроаэромеханика и теория упругости. Днепропетровск: Изд-е Днепропетровск. ун-та, 1976, вып. 23, с. 149–156.
2. Гольдштейн Р. В., Спектор А. А. Вариационный метод исследования смешанных пространственных задач о плоском разрезе в упругой среде при наличии проскальзывания и сцепления его поверхностей. — ПИММ, 1983, т. 47, вып. 2, с. 276–285.
3. Спектор А. А. Некоторые пространственные статические контактные задачи теории упругости с проскальзыванием и сцеплением. — Изв. АН СССР, МТТ, 1981, № 3, с. 12–25.
4. Спектор А. А. Асимптотика решений некоторых пространственных контактных задач с проскальзыванием и сцеплением около линий раздела граничных условий. — Изв. АН АрмССР. Механика, 1980, т. 33, № 11, с. 43–53.
5. Walsh J. B. The effect of cracks on the uniaxial elastic compression of rocks. — J. Geophys. Res., 1965, v. 70, No. 2, p. 399–411.
6. Беркович Л. Е., Моссаковский В. И., Рыбка В. М. Влияние истории внешнего нагружения на напряженно-деформированное состояние трещиноватой среды при наличии трения. — Изв. АН СССР. МТТ, 1977, № 4, с. 137–142.

7. Житников Ю. В., Тулинов Б. М. Деформационные характеристики среды, ослабленной трещинами со взаимодействующими берегами. — Изв. АН СССР. МТТ, 1984, № 5, с. 44–54.
8. Житников Ю. В., Тулинов Б. М. Взаимодействие между берегами разреза в сложноподнапряженном состоянии. — Изв. АН СССР. МТТ, 1982, № 4, с. 168–172.
9. Лурье А. И. Теория упругости. М.: Наука, 1970. 939 с.
10. Черепанов Г. М. Механика хрупкого разрушения. М.: Наука, 1974. 640 с.
11. Мусхелишвили Н. И. Некоторые основные задачи математической теории упругости. М.: Наука, 1954. 648 с.
12. Мусхелишвили Н. И. Сингулярные интегральные уравнения. М.: Наука, 1968. 511 с.
13. Баренблатт Г. И. О равновесных трещинах, образующихся при хрупком разрушении. Общие представления и гипотезы. Осесимметричные трещины. — ПММ, 1959, т. 23, вып. 3, с. 434–444.
14. Купрадзе В. Д., Гегелиа Т. Г., Башелейшвили М. О., Бурчуладзе Т. В. Трехмерные задачи математической теории упругости. Тбилиси: Изд-во Тбил. ун-та, 1968. 627 с.

Москва

Поступила в редакцию  
3.1.1986