

РАЗРУШЕНИЕ ХРУПКИХ ТЕЛ, ОСЛАБЛЕННЫХ
СИСТЕМАМИ ТРЕЩИН

А. Е. АНДРЕЙКИВ, В. В. ПАНАСЮК, М. М. СТАДНИК

(Львов)

Предлагается методика приближенного решения задач о предельно-равновесном состоянии хрупких тел, ослабленных системами трещин, близких в плане к круговым. На основании предложенной методики решен ряд задач по определению разрушающей нагрузки для хрупких тел с системами компланаарных трещин.

1. Предельно-равновесное состояние хрупких тел, ослабленных системами трещин, близких в плане к круговым. Рассмотрим неограниченное хрупкое тело, в одной из плоскостей которого размещена система n трещин, области которых S_h близки к кругам Δ_h [1]. Введем систему декартовых координат $Oxyz$ таким образом, чтобы плоскость $z=0$ совпадала с плоскостью расположения трещин.

Кроме того, будем считать, что рассматриваемое хрупкое тело растягивается системой усилий Q , которые в случае бездефектного тела вызывают в плоскости размещения трещин ($z=0$) только нормальные напряжения

$$\sigma_z^{(0)}(x, y, 0) = f(x, y).$$

Определим предельное значение внешних усилий $Q=Q_*$, по достижению которого трещины начнут распространяться.

Так как напряженное состояние в теле симметрично относительно плоскости $z=0$, то определение предельного значения внешних усилий Q_* сводится [1] к нахождению в этой плоскости растягивающих напряжений $\sigma_z(x, y, 0)$, что равносильно решению упругой задачи для полупространства $z \geq 0$ с граничными условиями

$$(1.1) \quad \begin{aligned} u_z(x, y, 0) &= 0 && \text{при } (x, y) \in S \\ \sigma_z(x, y, 0) &= -f(x, y) && \text{при } (x, y) \in S_h \\ \tau_{xz}(x, y, 0) &= \tau_{yz}(x, y, 0) && \text{при } (x, y) \in S + S_h \end{aligned}$$

где $k=1, 2, \dots, n$, S — часть плоскости xOy вне трещин.

На основании результатов работы [2] задача упругого равновесия для полупространства $z \geq 0$ с граничными условиями (1.1) сводится к решению системы интегральных уравнений вида

$$(1.2) \quad \begin{aligned} \Psi_h(x, y) &= \iint_{S_h} K_h(x, y, \xi, \eta) \left[f(\xi, \eta) + \sum_{j=1(j \neq h)}^n \Psi_j(\xi, \eta) \right] d\xi d\eta \\ &- \iint_{\Delta_h} K_h(x, y, \xi, \eta) \Psi_h(\xi, \eta) d\xi d\eta \quad (x, y) \in \Delta_h^{(0)} \quad (h=1, 2, \dots, n) \end{aligned}$$

$$K_h(x, y, \xi, \eta) = \frac{\gamma a_h^2 - (\xi - x_h)^2 - (\eta - y_h)^2}{\pi^2 [(x - \xi)^2 + (y - \eta)^2] \sqrt{(x - x_h)^2 + (y - y_h)^2 - a_h^2}}$$

Здесь $\Delta_k^{(0)}$ — область вне круга Δ_k , $\Delta S_k = \Delta_k - S_k$, a_k — радиус круга Δ_k , (x_k, y_k) — координаты центра этого круга.

Величина нормальных растягивающих напряжений $\sigma_z(x, y, 0)$ определяется через искомые функции $\Psi_k(x, y)$ следующей формулой:

$$(1.3) \quad \sigma_z(x, y, 0) = \sum_{k=1}^n \Psi_k(x, y) \quad (x, y) \in S_k$$

Пользуясь условием непрерывности напряжений $\sigma_z(x, y, 0)$ на контурах кругов Δ_k , для определения функций $\Psi_k(x, y)$ в областях ΔS_k получим следующие уравнения:

$$(1.4) \quad \lim_{r_k \rightarrow a_k} \left\{ \iint_{S_k} \left[f(\xi, \eta) + \sum_{j=1(j \neq k)}^n \Psi_j(\xi, \eta) \right] K_k(x, y, \xi, \eta) d\xi d\eta - \iint_{\Delta S_k} \Psi_k(\xi, \eta) K_k(x, y, \xi, \eta) d\xi d\eta \right\} \sqrt{r_k^2 - a_k^2} = 0 \quad (k=1, 2, \dots, n)$$

где $r_k = \sqrt{(x-x_k)^2 + (y-y_k)^2}$. Решая уравнения (1.4) и пользуясь результатами работы [1], для определения функций $\Psi_k(x, y)$ в областях ΔS_k получим приближенные формулы

$$(1.5) \quad \begin{aligned} \Psi_k(r_k, \beta_k) = & \frac{1}{\sqrt{r_k^2 - R_k^2(\beta_k)}} \left\{ F_k(a_k, \beta_k) + \left[r_k - a_k + \frac{1}{2} E_k(\beta_k) \right] \left[\frac{d}{dr_k} F(r_k, \beta_k) \right]_{r_k=a_k} + \right. \\ & + \frac{1}{4\pi a_k} \int_0^{2\pi} \frac{d}{d\alpha} [E_k(\alpha) F_k(a_k, \alpha)] \operatorname{ctg} \frac{\beta_k - \alpha}{2} d\alpha + o[E_k^2(\beta_k)] \Big\} - \\ & - f(r_k, \beta_k) - \sum_{j=1(j \neq k)}^n \Psi_j(r_k, \beta_k), \quad E_k(\beta_k) = a_k - R_k(\beta_k), \quad R_k(\beta) < r_k < a_k \quad (k=1, 2, \dots, n) \end{aligned}$$

где r_k, β_k — координаты полярной системы с началом в центре круга Δ_k , $r_k = R_k(\beta_k)$ — радиус-вектор контура области S_k , $o[E_k^2(\beta_k)]$ — малая величина порядка $E_k^2(\beta_k)$

$$F_k(x, y) = \iint_{\Delta_k} \sqrt{r_k^2 - a_k^2} K_k(x, y, \xi, \eta) \left[f(\xi, \eta) + \sum_{j=1(j \neq k)}^n \Psi_j(\xi, \eta) \right] d\xi d\eta$$

Считая, что имеет место неравенство $2E_k(\beta_k) a_k^3 / b_{jk}^3 \ll 1$ (b_{jk} — расстояние между центрами кругов Δ_k и Δ_j) и пренебрегая величинами того же порядка малости, соотношения (1.5) запишем в виде

$$(1.6) \quad \begin{aligned} \Psi_k(r_k, \beta_k) = & \frac{1}{\sqrt{r_k^2 - R_k^2(\beta_k)}} \left\{ \Phi_k(a_k, \beta_k) + \left[r_k - a_k + \frac{1}{2} E_k(\beta_k) \right] \left[\frac{d}{dr_k} \omega_k(r_k, \beta_k) \right]_{r_k=a_k} + \right. \\ & + \left. \frac{1}{4\pi a_k} \int_0^{2\pi} \frac{d}{d\alpha} [\Phi_k(\alpha) F_k(a_k, \alpha)] \operatorname{ctg} \frac{\beta_k - \alpha}{2} d\alpha + o[\Phi_k^2(\beta_k)] \right\} - \end{aligned}$$

$$\begin{aligned}
 & + \frac{1}{4\pi a_h} \int_0^{2\pi} d\alpha [E_h(\alpha) \omega_h(a_h, \alpha)] \operatorname{ctg} \frac{\beta_h - \alpha}{2} d\alpha + o \left[E_h^2(\beta_h), E_h(\beta_h) \frac{2a_h^3}{b_{jh}^3} \right] \} - \\
 & - f(r_h, \beta_h) - \sum_{j=1(j \neq h)}^n \Psi_j(r_h, \beta_h) \\
 \omega_h(r_h, \beta_h) = & \iint_{\Delta_h} \sqrt{r_h^2 - a_h^2} K_h(r_h, \beta_h, \xi, \eta) f(\xi, \eta) d\xi d\eta \\
 \Phi_h(r_h, \beta_h) = & \varphi_h(r_h, \beta_h) \sqrt{r_h^2 - a_h^2}, \quad R_h(\beta_h) < r_h < a_h \quad (h=1, 2, \dots, n)
 \end{aligned}$$

Функции $\varphi_h(r_h, \beta_h)$ являются решением системы интегральных уравнений (1.2) при $E_h(\beta_h)=0$, которая в данном случае имеет вид

$$(1.7) \quad \varphi_h(x, y) = \iint_{\Delta_h} \left[f(\xi, \eta) + \sum_{j=1(j \neq h)}^n \varphi_j(\xi, \eta) \right] K_h(x, y, \xi, \eta) d\xi d\eta$$

Система интегральных уравнений (1.7) была получена ранее в работах [2, 3] для упругого тела, ослабленного системой круговых в плане трещин.

Таким образом, величина нормальных растягивающих напряжений $\sigma_z(x, y, 0)$ приближенно определяется на основании соотношений (1.3), (1.6) и (1.7).

Пример. Рассмотрим упругое тело, которое ослаблено двумя одинаковыми эллиптическими трещинами и растягивается на бесконечности равномерно распределенными усилиями интенсивности p . Считается, что меньшие оси эллипсов размещены на оси Oy , а расстояние между их центрами равно $2h$. Радиус-вектор одного из контуров трещин определяется уравнением

$$R(\beta) = b / (1 - n^2 \cos^2 \beta)^{-1/2}, \quad n^2 = (a^2 - b^2) / a^2$$

где a и b – большая и малая полуоси эллипса; r, β – координаты полярной системы с началом в центре эллипса.

Задача состоит в определении наименьшего значения усилия $p=p_*$, при достижении которого наступает локальное разрушение тела.

На основании соотношений (1.3), (1.6) и (1.7), а также пользуясь основными положениями теории трещин [1], для определения величины предельного значения внешних усилий $p=p_*$ получим формулу

$$(1.8) \quad p_* = \frac{6\pi\sqrt{\pi}k_1 K_{1c}}{\sqrt{a}[12\pi k_1 + \varepsilon^3 + \varepsilon^4 + 12k_1(K(n) - E(n))]^2} + o(\varepsilon^5)$$

где $K(n)$, $E(n)$ – эллиптические интегралы соответственно первого и второго рода; K_{1c} – постоянная, характеризующая сопротивление материала распространению в нем трещины; $\varepsilon = a/h < 1$; $k_1 = b/a$; $o(\varepsilon^5)$ – малая величина порядка ε^5 .

Если в выражении (1.8) положить $n=0$, то

$$(1.9) \quad p_* = \frac{6\pi^{3/2}K_{1c}}{\sqrt{a}(12\pi + \varepsilon^3 + \varepsilon^4)} + o(\varepsilon^5)$$

что соответствует случаю двух круговых трещин.

2. Определение разрушающей нагрузки для неограниченного хрупкого тела, ослабленного системой компланарных трещин. Пусть неограниченное хрупкое тело содержит систему трещин, близких в плане к круговым, размещенным в одной плоскости. Нагружение тела считается аналогичным случаю, рассмотренному в п. 1. Предполагается также, что в момент предразрушения контуры трещин близки к окружностям. Задача состоит в оп-

пределении такого значения внешних усилий $Q=Q_{**}$, при достижении которых произойдет спонтанное распространение трещин и разрушение тела.

Так как в момент разрушения все точки контуров трещин приходят в подвижно-равновесное состояние, то коэффициенты интенсивности напряжений во всех точках контуров трещин в момент предразрушения должны быть одинаковыми. На основании этого, а также пользуясь соотношениями (1.6), для определения подвижно-равновесных контуров трещин получим следующую систему уравнений:

$$(2.1) \quad \frac{d}{d\beta_h} \left\{ \Phi_h(a_h, \beta_h) - \frac{1}{2} E_h(\beta_h) \left[\frac{d}{dr_h} \omega_h(r_h, \beta_h) \right]_{r_h=a_h} + \right. \\ \left. + \frac{E_h(\beta_h)}{2a_h} \Phi_h(a_h, \beta_h) + \frac{1}{4\pi a_h} \int_0^{2\pi} \frac{d}{d\alpha} [E_h(\alpha) \omega_h(a_h, \alpha)] \operatorname{ctg} \frac{\beta_h - \alpha}{2} d\alpha \right\} = 0.$$

В большинстве случаев приближенное решение уравнения (2.1) можно найти методом последовательных приближений или путем представления $E_h(\alpha)$ через тригонометрические суммы и сведения интегральных уравнений (2.1) к системе алгебраических уравнений. Радиусы окружностей a_h , описанных вокруг предельно-равновесных контуров, определяются также из условия равенства коэффициентов интенсивности напряжений на всех контурах трещин.

Пример. Рассмотрим неограниченное хрупкое тело, ослабленное периодической системой круговых трещин радиуса a , центры которых размещены в узлах квадратной сетки деления $2h$. Пусть такое тело растягивается в бесконечно удаленных точках равномерно распределенными усилиями p , перпендикулярными к плоскости расположения трещин. Введем прямоугольную систему декартовых координат $Oxyz$ таким образом, чтобы плоскость $z=0$ совпадала с плоскостью расположения трещин. Определим разрушающее значение внешнего усилия $p=p_{**}$, по достижению которого произойдет разрушение тела.

Для решения такой задачи используем методику, изложенную выше. Так как задача периодическая и все трещины находятся в одинаковых условиях, то для определения предразрушающей конфигурации контуров трещин достаточно рассмотреть условия постоянства коэффициентов интенсивности напряжений на одном из них.

На основании результатов работ [1, 4] найдем, что

$$\Phi_1(a_1, \beta) = 2pa_1\pi^{-1} [1 + 0.2393\lambda^3 + 0.0810\lambda^5 + \\ + 0.0574\lambda^6 + \lambda^7(0.0470 + 0.0122 \cos 4\beta) + o(\lambda^8)] \\ (2.2) \quad \omega(a_1, \beta) = \frac{2a_1 p}{\pi}, \quad \left[\frac{d}{dr} \omega(r, \beta) \right]_{r=a_1} = \frac{4p}{\pi}$$

где $\lambda = a_1/h < 1$, $o(\lambda^8)$ — малая величина порядка λ^8 , a_1 — неизвестная величина радиуса окружности, описанной вокруг предразрушающего контура трещины.

На основании соотношений (2.2) уравнения (2.1) сводятся к одному интегральному уравнению, которое запишем в виде

$$(2.3) \quad 0.0976\lambda^7 a_1 \sin 4\beta + \frac{dE(\beta)}{d\beta} - \frac{1}{2\pi} \frac{d}{d\beta} \int_0^{2\pi} \frac{dE(\alpha)}{d\alpha} \operatorname{ctg} \frac{\beta - \alpha}{2} d\alpha = 0$$

Учитывая, что разложение в тригонометрическую сумму функции $\Phi_1(a_1, \beta)$ включает лишь члены с множителями $\cos 4\beta$, решение уравнения (2.3) будем искать в следующем виде:

$$(2.4) \quad E(\beta) = b_1 \cos 4\beta + b_2$$

где b_1 и b_2 — неизвестные коэффициенты.

Подставляя соотношение (2.4) в уравнение (2.3) и пользуясь тем, что значения функции $E(\beta)$ в точках $\beta=0, \pi/2, \pi, 3\pi/2$ для этого случая равняются нулю, находим

$$(2.5) \quad b_1 = -0.0081\lambda^7 a_1, \quad b_2 = 0.0081\lambda^7 a_1$$

Определяя неизвестную величину a_1 из условия неподвижности точек $\beta_i = -1/(4\pi(2i+1))$ ($i=0, 1, 2, 3$), первоначального контура трещины в процессе ее распространения вплоть до момента спонтанного разрушения тела, уравнения для подвижных контуров трещин на основании соотношений (2.4) и (2.5) представляются выражением

$$(2.6) \quad R(\beta) = a[1 + 0.0081\epsilon^7(1 + \cos 4\beta)] \quad (\epsilon = a/h)$$

Используя соотношения (1.3), (1.6), (2.2), (2.6), а также основные положения теории трещин [1], для определения разрушающего значения внешних усилий получим следующую приближенную формулу:

$$(2.7) \quad p** = \frac{\sqrt{\pi} K_{1c}}{2} [1 - \epsilon^3(0.2393 + 0.0810\epsilon^2 + 0.0510\epsilon^4) + o(\epsilon^8)] / \sqrt{a}$$

Сравнивая формулу (2.7) с результатами работы [4], видим, что для данного случая дефектности твердого тела предельное значение внешней нагрузки незначительно отличается от разрушающего.

Поступила 23 II 1973

ЛИТЕРАТУРА

1. Панасюк В. В. Предельное равновесие хрупких тел с трещинами, Киев, «Наукова думка», 1968.
2. Андрейкив А. Е., Панасюк В. В. Упругое равновесие тела, ослабленного системой круговых трещин, расположенных вдоль одной плоскости. Докл. АН СССР, 1971, т. 197, № 2.
3. Андрейкив А. Е., Панасюк В. В. Смешанная задача теории упругости для полупространства с круговыми линиями раздела краевых условий. Изв. АН СССР. МТТ, 1972, № 3.
4. Андрейкив А. Е., Панасюк В. В., Стадник М. М. Разрушение хрупких призматических брусьев, ослабленных внутренними круговыми трещинами. Проблемы прочности, 1972, № 10.