

**МЕХАНИКА
ТВЕРДОГО ТЕЛА
№ 1 • 2000**

УДК 539.376

© 2000 г. И.Ю. ЦВЕЛОДУБ

**ВОЗМОЖНО ЛИ РАЗРУШЕНИЕ
В УСЛОВИЯХ РЕЛАКСАЦИИ НАПРЯЖЕНИЙ?**

Исследуется процесс релаксации напряжений в предварительно растянутом стержне, длина которого затем поддерживается постоянной. Стержень изготовлен из разупрочняющегося материала, однообразная ползучесть которого описывается известными уравнениями Ю.Н. Работнова [1], содержащими параметр поврежденности. Показано, что в зависимости от знака некоторого выражения, содержащего модуль Юнга, комбинацию постоянных, входящих в упомянутые уравнения, и начальное напряжение, ответ на поставленный в названии статьи вопрос может быть как отрицательным, так и положительным. Последнее, в частности, возможно для некоторых классов хрупких материалов.

С использованием приближенного подхода, аналогичного [1, 2], проводится обобщение полученных результатов на случай релаксации напряжений в элементах объемных конструкций, когда приток энергии извне отсутствует. В качестве примера простейшей конструкции рассмотрена трехстержневая ферма, для которой дан точный ответ на сформулированный выше вопрос.

1. Рассмотрим изотермический процесс релаксации напряжений в однородном стержне, к которому в момент $t = 0$ была приложена растягивающая нагрузка, вызвавшая мгновенную деформацию $\varepsilon_0 = \sigma_0 E^{-1} + \varepsilon_0^p$, которая при $t > 0$ остается неизменной за счет фиксации длины стержня. Здесь E – модуль Юнга, σ_0 и ε_0^p – начальные напряжение и пластическая деформация соответственно. С течением времени за счет роста деформации ползучести ε^c будет происходить уменьшение напряжения σ (т.е. разгрузка), следовательно, приращение пластической деформации $\Delta\varepsilon^p = 0$. Поэтому, считая, что $\varepsilon_0^c = 0$, будем иметь при $t > 0$:

$$\sigma E^{-1} + \varepsilon^c = \sigma_0 E^{-1} \quad (1.1)$$

Материал стержня – разупрочняющийся в процессе ползучести, так что соответствующие уравнения при $\sigma \geq 0$ имеют вид, аналогичный [1]:

$$\eta = B_1 \sigma^n (1 - \omega)^{-m}, \quad \dot{\omega} = B_2 \sigma^p (1 - \omega)^{-n} \quad (1.2)$$

где $\eta = \dot{\varepsilon}^c$ – скорость деформации ползучести; ω ($0 \leq \omega \leq 1$) – параметр поврежденности ($\omega = 0$ для недеформированного состояния материала при $t = 0$ и $\omega = 1$ в момент t_* его разрушения); B_1, B_2, m, n, p – положительные константы, причем $n \geq 1$.

(Заметим, что если исходные уравнения ползучести имеют более общий вид [1]:

$$\eta = B_1 \sigma^n (1 - \Omega)^{-M}, \quad \dot{\Omega} = B \sigma^p (1 - \Omega)^{-q}$$

куда входят уже не 5, а 6 постоянных, то путем замены [3]:

$$1 - \omega = (1 - \Omega)^{q+1-M}$$

они сводятся к (1.2), где $m = M/(q + 1 - M)$ и $B_2 = B(q + 1 - M)$, при условии $q + 1 - M > 0$, которое, как легко видеть, эквивалентно предположению о том, что при $\sigma = \text{const}$ деформация ползучести в момент разрушения, вычисленная по этим более общим соотношениям, конечна [1].

Из (1.2) следует, что $\omega = \omega(t)$ – возрастающая функция, которую можно выбрать в качестве независимой переменной (вместо времени t), т.е. считать, что $\sigma = \sigma(\omega)$ и $\varepsilon^e = \varepsilon^e(\omega)$. Тогда из (1.1) будем иметь

$$\sigma'E^{-1} + B_1B_2^{-1}\sigma^{n-p} = 0$$

где учтено, что $\varepsilon^{e'} = B_1B_2^{-1}\sigma^{n-p}$ (штрих означает дифференцирование по ω). Отсюда и из начального условия $\sigma|_{\omega=0} = \sigma_0$ найдем

$$\sigma = \sigma_0[1 - A(p - n + 1)\omega]^{1/(p-n+1)} \quad (1.3)$$

$$A(\sigma_0) \equiv \varepsilon_*(\sigma_0)/\varepsilon^e(\sigma_0), \quad \varepsilon_*(\sigma_0) = B_1B_2^{-1}\sigma_0^{n-p}, \quad \varepsilon^e(\sigma_0) = \sigma_0E^{-1}$$

где $\varepsilon_*(\sigma_0)$, как следует из (1.2), представляет собой деформацию ползучести в момент разрушения при $\sigma = \sigma_0 = \text{const}$, а $\varepsilon^e(\sigma_0)$ – упругая деформация, соответствующая напряжению σ_0 . Очевидно, что для реальных материалов первая из этих величин больше второй, т.е. $A > 1$, причем для вязких материалов $A \gg 1$.

Как видно из (1.3), со временем напряжение релаксирует. Возможно ли в этих условиях накопление предельного значения $\omega = 1$, соответствующего разрушению? Для того, чтобы выяснить это, подставим (1.3) во второе уравнение (1.2) и проинтегрируем последнее с учетом начального условия $\omega|_{t=0} = 0$. В итоге получим

$$B_2\sigma_0^p t = I(\omega) \equiv \int_0^\omega [1 - A(p - n + 1)\omega]^{-p/(p-n+1)}(1 - \omega)^m d\omega \quad (1.4)$$

Из (1.4) следует, что разрушение может иметь (если величина $I(1)$, а следовательно, и время $t_* = B_2^{-1}\sigma_0^{-p}I(1)$ конечны), либо не иметь (если $t_* \rightarrow \infty$ места в зависимости от знака величины $C \equiv 1 - A(p - n + 1)$).

Рассмотрим отдельно 3 случая.

I. Пусть $C > 0$, т.е. $A(p - n + 1) < 1$. В этом случае стержень разрушится за конечное время t_* , поскольку $I(1) < \infty$.

Действительно, ввиду того, что $1 - A(p - n + 1)\omega > 1 - \omega \geq 0$, функция $f(\omega) = [1 - A(p - n + 1)\omega]^{-p/(p-n+1)}$, входящая в подынтегральное выражение в (1.4), будет, как легко видеть, возрастающей. Поэтому $f(\omega) < f(1)$ и из (1.4) будем иметь

$$I(1) < f(1) \int_0^1 (1 - \omega)^m d\omega = \frac{C^{-p/(p-n+1)}}{m+1}$$

Заметим, что из неравенства $C > 0$ следует $p < n + A^{-1} - 1 < n$ (так как $A > 1$), что соответствует хрупким материалам [1], у которых согласно (1.3) деформация ε_* в момент разрушения при действии постоянного напряжения σ_0 является возрастающей функцией последнего. В частности, условие $C > 0$ выполняется при $p - n + 1 \leq 0$ независимо от величины A .

II. Пусть $C < 0$, т.е. $A(p - n + 1) > 1$. В этом случае разрушения нет, поскольку значение $\omega = \omega_0 \equiv A^{-1}(p - n + 1)^{-1} < 1$ будет достигаться за время $t_0 \rightarrow \infty$.

Действительно, из (1.4) имеем

$$B_2 \sigma_0^p t_0 = I(\omega_0) > (1 - \omega_0)^m \int_0^{\omega_0} (1 - \omega / \omega_0)^{-p/(p-n+1)} d\omega = \\ = \frac{(1 - \omega_0)^m}{A(n-1)} \left[\lim_{\omega \rightarrow \omega_0^-} (1 - \omega / \omega_0)^{-(n-1)/(p-n+1)} - 1 \right] = \infty$$

ввиду того, что $p - n + 1 > A^{-1} > 0$ и $n - 1 \geq 0$.

III. Пусть $C = 0$, т.е. $A(p - n + 1) = 1$. Тогда

$$I(1) = \int_0^1 (1 - \omega)^{m-Ap} d\omega$$

откуда следует, что t_* – конечная величина (т.е. разрушение имеет место), если $m + 1 - Ap > 0$; и $t_* \rightarrow \infty$ (разрушения нет) при $m + 1 - Ap \leq 0$.

Заметим, что в случае, когда $m + 1 - Ap > 0$, напряжение к моменту разрушения релаксирует до нуля, т.е. $\sigma|_{t=t_*} = 0$, что видно из (1.3) при $\omega = 1$.

2. Рассмотрим аналогичную задачу для равномерно прогретого тела объема V с поверхностью S , находящегося в условиях релаксации напряжений, что будет иметь место, если на части S_T поверхности внешние силы $p_k = 0$, а на остальной части S_u – скорости перемещений $\dot{u}_k = 0$ ($k = 1, 2, 3$). В частности, S_T и S_u могут совпадать с S , что соответствует релаксации либо при отсутствии внешних сил (когда напряжения в любой момент $t \geq 0$ являются самоуравновешенными), либо при фиксированных перемещениях u_k на всей поверхности S . В любом случае начальное поле напряжений $\sigma_{kl0} = \sigma_{kl}$ при $t = 0$ будем считать известным из решения соответствующей задачи.

Предполагая, как и выше, что при релаксации приращения пластических деформаций отсутствуют, и обобщая соотношения (1.2) на сложное напряженное состояние аналогично [1, 3], для скоростей полных деформаций $\dot{\varepsilon}_{kl}$ будем иметь

$$\dot{\varepsilon}_{kl} = a_{klmn} \dot{\sigma}_{mn} + \eta_{kl}, \quad \eta_{kl} = B_1 s^n (1 - \omega)^{-m} \partial s / \partial \sigma_{kl} \\ \dot{\omega} = B_2 s^p (1 - \omega)^{-m} \quad (k, l = 1, 2, 3) \quad (2.1)$$

где $s = s(\sigma_{kl}) > 0$ – однородная первой степени выпуклая функция, совпадающая при одноосном растяжении вдоль какой-либо из осей (например, первой, если среда является анизотропной) с σ , a_{klmn} – компоненты тензора упругих податливостей; по повторяющимся индексам производится суммирование от 1 до 3.

В силу известного уравнения виртуальных работ [3] из (2.1) с учетом нулевых граничных условий получим

$$\int_V (a_{klmn} \dot{\sigma}_{mn} \sigma_{kl} + \eta_{kl} \sigma_{kl}) dV = \int_S \dot{u}_k p_k dS = 0 \quad (2.2)$$

Последнее равенство в (2.2) означает, что мощность внешних сил равна нулю, т.е. приток энергии к телу отсутствует.

При анализе возможности разрушения рассматриваемого тела (элемента конструкции) при сформулированных условиях будем исходить из приближенного решения, аналогичного использовавшемуся в [1, 2], т.е. поле напряжений при $t > 0$ будем искать в виде

$$\sigma_{kl} = \sigma_{kl0} \varphi(\omega_{\max}), \quad \varphi \geq 0, \quad \omega_{\max}(t) \equiv \max_V \omega(t) \quad (2.3)$$

В отличие от [1, 2] аргументом функции φ в (2.3) является не время t , а величина, монотонно растущая во времени.

Из (2.3) и последнего уравнения (2.1) видно, что в принятом приближении максимальная поврежденность ω_{\max} в любой момент $t > 0$ ($\omega_{\max}(0) = 0$) будет в тех точках V , где σ_{kl0} удовлетворяют условию $s(\sigma_{kl0}) = s_{0 \max} \equiv \max_V s_0$.

Единственную неизвестную функцию ϕ можно найти из уравнения, вытекающего из вариационного принципа Качанова в теории неустановившейся ползучести [1, 2], которое будет совпадать с (2.2) при подстановке в него (2.3). Тогда, учитывая, что $\eta_{kl} \sigma_{kl} = B_1 s^{n+1} (1 - \omega)^{-m} = B_1 B_2^{-1} s^{n+1-p} \dot{\omega}$, $\dot{\sigma}_{kl} = \sigma_{kl0} \phi' \dot{\omega}_{\max}$ и $\dot{\omega} \leq \dot{\omega}_{\max}$, из (2.1)–(2.3) будем иметь

$$(a\phi' + b\phi^{n-p})\phi \dot{\omega}_{\max} \geq 0.$$

$$a = \int_V a_{klmn} \sigma_{kl0} \sigma_{mn0} dV, \quad b = B_1 B_2^{-1} \int_V s_0^{n+1-p} dV$$

или

$$(\phi^{p-n+1})' / (p - n + 1) \geq -ba^{-1} \quad (2.4)$$

Интегрируя неравенство (2.4) по ω_{\max} от нуля до текущего значения и учитывая, что $\phi(0) = 1$, получим

$$(\phi^{p-n+1} - 1) / (p - n + 1) \geq -ba^{-1} \omega_{\max}$$

Отсюда (поскольку левая часть этого неравенства является возрастающей функцией ϕ) независимо от знака постоянной $p - n + 1$ следует

$$\phi \geq [1 - ba^{-1}(p - n + 1)\omega_{\max}]^{1/(p-n+1)} \equiv \psi \quad (2.5)$$

Тогда для наиболее поврежденных точек объема V , в которых $\omega = \omega_{\max}$, будем иметь из (2.1) и (2.5):

$$\dot{\omega}_{\max} \geq B_2 s_{0 \max}^p \psi^p (1 - \omega_{\max})^{-m}$$

Отсюда нетрудно получить

$$B_2 s_{0 \max}^p t \leq I(\omega_{\max})$$

где интеграл I определен в (1.4), где следует положить $A = ba^{-1}$. Тогда рассуждения, аналогичные проведенным в п. I, показывают, что разрушение в самых нагруженных точках будет иметь место, если $ba^{-1}(p - n + 1) < 1$ или $ba^{-1}(p - n + 1) = 1$ при $m + 1 > ba^{-1}p$.

Заметим, что в частном случае, когда $p - n + 1 \leq 0$, аналогичное утверждение можно доказать при более слабых, чем (2.3), предположениях, а именно: достаточно считать, что максимальная поврежденность ω_{\max} при любом $t > 0$ будет в одних и тех же точках, где

$$s(\sigma_{kl0}) = s_{0 \max} \equiv s_*, \quad \text{причем} \quad \dot{s}_{\max} \leq 0, \quad s_{\max}(t) \equiv \max_V s(t)$$

При доказательстве примем для простоты, что $a_{klmn} \sigma_{kl} \sigma_{mn} = s^2 E^{-1}$. Тогда, считая, как и выше, что s является функцией координат и ω_{\max} , из (2.2) найдем

$$0 = \int_V (ss'E^{-1}\dot{\omega}_{\max} + B_1 B_2^{-1} s^{n+1-p} \dot{\omega}) dV \leq \\ \leq \left[\frac{1}{2E} \left(\int_V s^2 dV \right)' + \frac{B_1}{B_2} \int_V s^{n+1-p} dV \right] \dot{\omega}_{\max} \quad (2.6)$$

(штрих означает производную по ω_{\max}).

Введем обозначение $x = s / s_*$ ($0 \leq x \leq 1$). Тогда, учитывая, что $x^{n+1-p} \leq x^2$ (поскольку $n+1-p \geq 2$), из (2.6) получим

$$\{F \exp[2A(s_*)\omega_{\max}]\}' \geq 0, \quad F = \int_V x^2 dV$$

(величина $A(s_*)$ определена в (1.3)).

Отсюда, интегрируя по ω_{\max} от нуля до текущего значения и учитывая, что $F \leq (s_{\max} / s_*)^2 V$, получим оценку для $s_{\max} = s_{\max}(\omega_{\max})$:

$$s_{\max} \geq \tilde{s}_0 \exp[-A(s_*)\omega_{\max}], \quad \tilde{s}_0 = \left(\frac{1}{V} \int_V s_0^2 dV \right)^{\frac{1}{2}} \quad (2.7)$$

Из (2.1) и (2.7) найдем

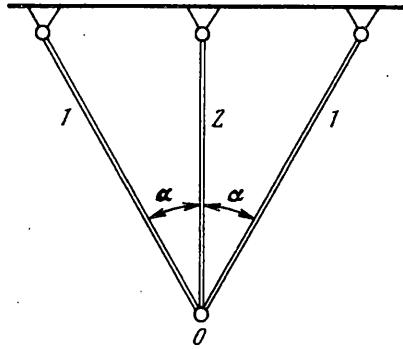
$$\dot{\omega}_{\max} \geq B_2 \tilde{s}_0^p \exp(-Ap\omega_{\max})(1-\omega_{\max})^{-m}$$

Отсюда

$$B_2 \tilde{s}_0^p t_* \leq \int_0^1 \exp(Ap\omega_{\max})(1-\omega_{\max})^m d\omega_{\max} < \infty$$

что и требовалось доказать.

Подчеркнем, что использовавшиеся в этом разделе подходы являются приближенными. Сформулированная выше задача в точной постановке требует дополнительных исследований.



Фиг. 1

3. Рассмотрим в качестве примера простейшей конструкции трехстержневую ферму. Материал стержней и площади их сечений одинаковы. Предположим, что при $t = 0$ боковые стержни были растянуты, а средний — сжат, причем для соответствующих напряжений выполняется условие

$$\sigma_2 = -2 \cos \alpha \sigma_1 \quad (0 < \alpha < \pi/2) \quad (3.1)$$

после чего они были собраны в конструкцию, изображенную на фигуре, и предоставлены сами себе. Начальная система сил, приложенная к точке 0, вследствие (3.1) является саморавновешенной [1] и остается таковой впоследствии, т.е. (3.1) справедливо и при $t > 0$.

Одноосная ползучесть стержней описывается системой (1.2), обобщение которой на случай, когда σ может быть отрицательным, имеет вид

$$\eta = B_1 |\sigma|^{n-1} \sigma (1-\omega)^{-m}, \quad \dot{\omega} = B_2 |\sigma|^p (1-\omega)^{-m} \quad (3.2)$$

Уравнение совместности скоростей деформаций есть [1]:

$$\dot{\epsilon}_1 = \dot{\epsilon}_2 \cos^2 \alpha \quad (3.3)$$

где $\dot{\epsilon}_k = \dot{\sigma}_k E^{-1} + \eta_k$, а η_k определяется из (3.2) при $\sigma = \sigma_k$ ($k = 1, 2$).

К уравнениям (3.1)–(3.3) необходимо добавить начальные условия для напряжений $\sigma_k|_{t=0} = \sigma_{k0}$ ($k = 1, 2$), причем σ_{10} и σ_{20} связаны равенством (3.1).

Исключая из (3.1)–(3.3) напряжение σ_2 , получим

$$\dot{\sigma}_1 (1 + 2 \cos^3 \alpha) E^{-1} + \eta(\sigma_1) + \eta(2 \cos \alpha \sigma_1) \cos^2 \alpha = 0 \quad (3.4)$$

Из (3.2) следует, что $\eta(x|\sigma)| \geq x\eta(|\sigma|)$ при $x \geq 1$ и $\eta(x|\sigma)| \leq x\eta(|\sigma|)$ при $0 < x \leq 1$ ($x = \text{const}$), поскольку $n \geq 1$ и $p > 0$. Тогда, полагая $x = 2 \cos \alpha$, из (3.4) и (3.1) для величин $\sigma_M = \max(\sigma_1, |\sigma_2|)$ и $\sigma_m = \min(\sigma_1, |\sigma_2|)$ нетрудно получить неравенства

$$\dot{\sigma}_M E^{-1} + \eta(\sigma_M) \geq 0, \quad \dot{\sigma}_m E^{-1} + \eta(\sigma_m) \leq 0$$

которые после перехода к дифференцированию по ω_M и ω_m (индексы M и m относятся к стержням с наибольшим и наименьшим модулем напряжения) соответственно примут вид

$$\sigma'_M + EB_1 B_2^{-1} \sigma_M^{n-p} \geq 0, \quad \sigma'_m + EB_1 B_2^{-1} \sigma_m^{n-p} \leq 0$$

По аналогии с (2.4) можно показать, что отсюда следует

$$\sigma_M \geq \sigma_{M0} [1 - \xi(\sigma_{M0}) \omega_M]^{1/(p-n+1)} \quad (3.5)$$

$$\sigma_m \leq \sigma_{m0} [1 - \xi(\sigma_{m0}) \omega_m]^{1/(p-n+1)}, \quad \xi(\sigma) = EB_1 B_2^{-1} (p-n+1) \sigma^{n-p-1}$$

причем знак равенства в обоих неравенствах имеет место только при $\alpha = \pi/3$, что совпадает с решением (1.3), исследованным в п. 1.

Заметим, что согласно (3.1) $\sigma_M = \sigma_1$, $\sigma_m = |\sigma_2|$ при $\alpha > \pi/3$ и $\sigma_M = |\sigma_2|$, $\sigma_m = \sigma_1$ при $\alpha < \pi/3$.

Из (3.5) и (3.2) получим $B_2 \sigma_{M0}^p I \leq I(\omega_M)$ и $B_2 \sigma_{m0}^p I \geq I(\omega_m)$, где величина $I(\omega)$ определена в (1.4). Тогда, учитывая, что функция $\xi = \xi(\sigma)$ ($\sigma > 0$) из (3.5) – убывающая, т.е. $\xi(\sigma_{M0}) \leq \xi(\sigma_{m0})$, и проводя рассуждения, аналогичные изложенными в пп. 1, 2, убеждаемся в том, что при $\xi(\sigma_{M0}) < 1$ разрушится стержень, в котором $|\sigma| = \sigma_M$, а при $\xi(\sigma_{M0}) > 1$ конструкция не разрушится никогда.

Работа выполнена при финансовой поддержке Российского фонда фундаментальных исследований (проект 96-01-01645).

СПИСОК ЛИТЕРАТУРЫ

1. Работинов Ю.Н. Ползучесть элементов конструкций. М.: Наука, 1966, 752 с.
2. Качанов Л.М. Теория ползучести. М.: Физматгиз, 1960. 455 с.
3. Цвейгуб И.Ю. Постулат устойчивости и его приложения в теории ползучести металлических материалов. Новосибирск: Ин-т гидродин. СО АН СССР, 1991. 201 с.

Новосибирск

Поступила в редакцию
17.03.1998