2U34U4U5 UUR ЭРЅПРФЗПРББЕР U4U46UPU3F SEQE4U4FP

3) приш-бирьбиим, финагрупий в XVI, № 3, 1963 Физико-математические науки

теория ползучести

М. М. Манукян, В. С. Саркисян

Кручение призматических стержней, составленных из различных материалов, с учетом нелинейной ползучести

Задача о кручении призматических стержней, составленных из различных упругих материалов, спаянных или склеенных по боковым поверхностям, исследована Н. И. Мусхелишвили [1] и К. С. Чобанином [2].

В этой работе рассматривается задача о кручении призматических стержней, составленных из нескольких отдельных призматических тел, спаянных по боковым поверхностям, в условиях нелинейной водзучести и изменения модуля мгновенной деформации материалов. В линейной постановке эта задача была изучена в работе Н. Х. Арутюняна и К. С. Чобаняна [3]. Решению задачи о кручении многослойных призматических стержней прямоугольного поперечного сечения с учетом линейной ползучести посвящена работа [5].

При решении рассматриваемой задачи будем исходить из нелишейной теории ползучести с учетом старения материала [4].

В настоящей работе получены основные нелинейные интегродиференциальные уравнения задачи и необходимые условия, при помощи которых однозначно определяется функция напряжений во всей области поперечного сечения стержня. Для решения полученных нелинейных интегральных уравнений применяется метод, изложенный в работе [6]. Пользуясь этим методом, полученные нелинейные интегральные уравнения Вольтерра второго рода приводятся к системе рекуррентных линейных интегральных уравнений. Затем рассматривается решение этих уравнений.

В работе дается обобщение теоремы Бредта о циркуляции касательных напряжений при кручении призматических стержней, составженных из различных материалов, в условиях нелинейной ползучести и изменения модуля мгновенной деформации материала.

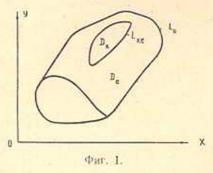
В качестве примера решается задача о кручении железобетон-

Для иллюстрации полученных результатов приводятся числовые примеры.

Постановка задачи и основные нелинейные интегральные уравнения

Рассмотрим призматический стержень, составленный из различных призматических тел, спаянных или склеенных по боковым поверхностям, когда модуль сдвига и мера ползучести материалов этих тел различны.

Области поперечного сечення, соответствующие различным материалам стержия, обозначим через $D_{\mathbf{b}}$ D_{2}, \cdots, D_{n} , линию раздела смежных областей $D_{\mathbf{k}}$ и D_{l} — через $L_{\mathbf{k}l}$, а контур всей области — через $L_{\mathbf{0}}$ (фиг. 1).



Поместим начало прямоугольной системы координат x, y, z внекоторой точке концевого сечения стержня, направив ось z параллельно его образующим.

Рассмотрим напряженное состояние данного стержия при воздействии двух закручивающих моментов M, приложенных на его торцах.

Положим, как и при кручении однородных стержней, что компоненты напряжений и деформаций, за исключением $\tau_{xz}^{(k)}$, $\tau_{yz}^{(k)}$ и $\gamma_{xz}^{(k)}$, $\tau_{yz}^{(k)}$, в любой момент времени t равны нулю, τ . е.

$$\begin{aligned}
\sigma_x^{(k)} &= \sigma_y^{(k)} = \sigma_z^{(k)} = \tau_{xy}^{(k)} = 0 \\
\varepsilon_x^{(k)} &= \varepsilon_y^{(k)} = \varepsilon_x^{(k)} = \tau_{xy}^{(k)} = 0.
\end{aligned} (k = 1, 2, ..., n)$$
(1.1)

Тогда уравнения равновесия примут вид

$$\frac{\partial \tau_{xx}^{(k)}}{\partial z} = 0, \qquad \frac{\partial \tau_{yx}^{(k)}}{\partial z} = 0, \qquad \frac{\partial \tau_{xx}^{(k)}}{\partial x} + \frac{\partial \tau_{yx}^{(k)}}{\partial y} = 0 \qquad (k = 1, 2, ..., n) \quad (1.2)$$

и будут тождественно удовлетворены, если, как обычно, положить

$$\tau_{xx}^{(k)} = \frac{\partial \varphi_k}{\partial y}, \quad \tau_{yx}^{(k)} = -\frac{\partial \varphi_k}{\partial x} \quad (k = 1, 2, ..., n).$$
 (1.3)

Здесь $\varphi_1, \varphi_2, \dots, \varphi_n$ обозначают функцию φ в областях $D_1, D_2, \dots D_n$ соответственно.

В рассмотренном случае соотношения, связывающие компоненты деформаций с соответствующими компонентами напряжений, в силу (1.1) примут следующий вид [6]:

$$\begin{split} \gamma_{xz}^{(k)}\left(t\right) &= \frac{\tau_{xz}^{(k)}\left(t\right)}{G_{k}\left(t\right)} - \int_{z_{1}}^{t} \tau_{xz}^{(k)}(z) \frac{\partial}{\partial z} \left[\frac{1}{G_{k}(z)}\right] dz - \\ &- 3 \int_{z_{1}}^{t} \tau_{xz}^{(k)}(z) F_{k} \left[z_{l}^{(k)}\left(z\right)\right] \frac{\partial C_{k}\left(t, z\right)}{\partial z} dz \end{split}$$

$$\gamma_{yz}^{(k)}(t) = \frac{\tau_{yz}^{(k)}(t)}{G_k(t)} - \int_{\tau_k}^{t} \tau_{yz}^{(k)}(\tau) \frac{\partial}{\partial \tau} \left[\frac{1}{G_k(\tau)} \right] d\tau - \\
- 3 \int_{\tau_{yz}}^{t} \tau_{yz}^{(k)}(\tau) F_k \left[\tau_l^{(k)}(\tau) \right] \frac{\partial C_k(t,\tau)}{\partial \tau} d\tau \quad (k = 1, 2, ..., n). \tag{1.4}$$

Здесь t — координата времени, τ_1 — возраст материала в момент приложения нагрузки, $C_k(t,\tau)$ — мера ползучести материала области D_k , $G_k(t)$ — модуль мгновенной деформации сдвига материала соответствующей области D_k , $F_k[\sigma_l^{(k)}(t)]$ — некоторая функция, характеризующая нелинейную зависимость между напряжениями и деформациями
ползучести для данного материала соответствующей области D_k , нормированная условием $F_k(1) = 1$, $\sigma_l^{(k)}(t)$ — интенсивность тензора напряжений в области D_k $(k=1,2,\ldots,n)$.

В данном случае выражение тензора напряжений будет иметь вид

$$\sigma_{l}^{(k)}(t) = V \left[\tau_{xz}^{(k)}(t)\right]^{2} + \left[\tau_{yz}^{(k)}(t)\right]^{2}$$
(1.5)

или

$$\sigma_{l}^{(k)}(t) = \sqrt{\left(\frac{\partial \varphi_{k}}{\partial x}\right)^{2} + \left(\frac{\partial \varphi_{k}}{\partial y}\right)^{2}}$$
 (1.6)

Условия неразрывности деформаций в силу (1.1) примут вид

$$\frac{\partial \gamma_{xz}^{(k)}}{\partial y} - \frac{\partial \gamma_{yz}^{(k)}}{\partial x} = -2\theta(t), \tag{1.7}$$

где $\theta(t)$ — угол закручивания на единицу длины стержня в момент времени t.

Подставляя выражения $\gamma_{xz}^{(k)}(t)$ и $\gamma_{yz}^{(k)}(t)$ из (1.4) в уравнение неразрывности (1.7) и учитывая (1.3), получим

$$\Delta \varphi_{k}(t) - G_{k}(t) \int_{\tau_{i}}^{t} \Delta \varphi_{k}(\tau) \frac{\partial}{\partial \tau} \left[\frac{1}{G_{k}(\tau)} \right] d\tau -$$

$$= 3G_{k}(t) \int_{\tau_{i}}^{t} \left\{ \frac{\partial}{\partial x} \left[F_{k}(\tau_{i}^{(k)}) \frac{\partial \varphi_{k}}{\partial x} \right] + \frac{\partial}{\partial y} \left[F_{k}(\tau_{i}^{(k)}) \frac{\partial \varphi_{k}}{\partial y} \right] \right\} \times$$

$$\times \frac{\partial C_{k}(t, \tau)}{\partial \tau} d\tau = -2G_{i}(t) \theta(t) \qquad (k = 1, 2, ..., n), \quad (1.8)$$

где A — оператор Лапласа по переменным x и у.

Таким образом, мы получили, что функция напряжений $\varphi_k(x,y,t)$ в областях D_k ($k=1,2,\ldots,n$) удовлетворяет интегро-дифференциальным уравнениям (1.8). Остается получить выражения контурного условия и условия на линиях раздела.

Так как боковая поверхность стержня свободна от внешних воздействий, то можем написать

$$l\tau_{xz} + m\tau_{yz} = 0$$
 на L_0 , (1.9)

где $l=\frac{d\,y}{ds}$ и $m=-\frac{d\,x}{ds}$ — направляющие косинусы нормали у к контуру $L_{\rm o}.$

Подставляя выражения так и тук из (1.3) в (1.9), получим

$$\frac{\partial \varphi}{\partial x} \frac{dx}{ds} + \frac{\partial \varphi}{\partial y} \frac{dy}{ds} = 0$$
 на L_0

$$\varphi = C_0(t)$$
 на L_0

нлн

где C_0 — произвольная функция, зависящая только от времени t.

Из условия равновесия бесконечно малого элемента, находящегося в окрестности линии раздела L_{kl} областей D_k и D_l , имеем

$$t\tau_{xz}^{(k)} + m\tau_{yz}^{(k)} = t\tau_{xz}^{(l)} + m\tau_{yz}^{(l)}$$
 is L_{kl} . (1.11)

Здесь $l=\frac{d\,y}{as}$ и $m=-\frac{d\,x}{ds}$ — направляющие косинусы нормали у к линии раздела L_{kl} . Подставляя значения τ_{xx} и τ_{yx} из (1.3) в (1.11) и интегрируя, находим

$$\varphi_k = \varphi_I + C_{kl}(t), \qquad (1.12)$$

где C_{kl} — произвольная функция от времени t.

Не нарушая общности, можно принять $C_0(t) = 0$, $C_{kl}(t) = 0$. Доказательство этого утверждения дается в работе К. С. Чобаняна [2]. Тогда условия (1.10) и (1.12) примут следующий вид:

$$\varphi = 0$$
 на L_0 (1.13)

$$\varphi_k = \varphi_l$$
 на L_{kl} . (1.14)

Остается получить условие для нормальной производной функции напряжений $\varphi(x, y, t)$ на линиях раздела L_{kl} .

Для получения этих условий напишем выражения составляющих деформации сдвига для области D_{δ}

$$\gamma_{xz}^{(k)} = \frac{\partial u_k}{\partial z} + \frac{\partial w_k}{\partial x}
\gamma_{yz}^{(k)} = \frac{\partial v_k}{\partial z} + \frac{\partial w_k}{\partial y},$$
(1.15)

где u_k , v_k , w_k — перемещения по осям x, y, z.

Подставляя выражения $\gamma_{xz}^{(k)}$ и $\gamma_{yz}^{(k)}$ из (1.4) в (1.15), получим

$$\frac{\partial w_{k}}{\partial x} = \frac{\tau_{xz}^{(k)}\left(t\right)}{G_{k}\left(t\right)} - \int_{z}^{t} \tau_{xz}^{(k)}\left(\tau\right) \frac{\partial}{\partial \tau} \left[\frac{1}{G_{k}\left(\tau\right)}\right] d\tau -$$

$$-3\int_{\tau_{k}}^{t} F_{k} \left[\sigma_{l}^{(k)}(\tau)\right] \tau_{xz}^{(k)}(\tau) \frac{\partial C_{k}(t,\tau)}{\partial \tau} d\tau - \frac{\partial u_{k}}{\partial z}, \tag{1.16}$$

$$\frac{\partial w_{k}}{\partial y} = \frac{\tau_{yz}^{(k)}(t)}{G_{k}(t)} - \int_{\tau_{k}}^{t} \tau_{yz}^{(k)}(\tau) \frac{\partial}{\partial \tau} \left[\frac{1}{G_{k}(\tau)}\right] d\tau -$$

$$-3\int_{\tau_{k}}^{t} F_{k} \left[\sigma_{l}^{(k)}(\tau)\right] \tau_{yz}^{(k)}(\tau) \frac{\partial C_{k}(t,\tau)}{\partial \tau} d\tau - \frac{\partial v_{k}}{\partial z}. \tag{1.17}$$

Умножая уравнения (1.16) на $\frac{dx}{ds}$, а (1.17) на $\frac{dy}{ds}$, складывая результаты и пользуясь (1.3), получим

$$\frac{\partial w_{k}}{\partial s} = -\frac{1}{G_{k}(t)} \frac{\partial \varphi_{k}(t)}{\partial \tau} + \int_{\tau_{k}}^{t} \frac{\partial \varphi_{k}(\tau)}{\partial \tau} \frac{\partial}{\partial \tau} \left[\frac{1}{G_{k}(\tau)} \right] d\tau +
+ 3 \int_{\tau_{k}}^{t} [\varphi_{l}^{(k)}(\tau)] \frac{\partial \varphi_{k}(\tau)}{\partial \tau} \frac{\partial C_{k}(t,\tau)}{\partial \tau} d\tau - \frac{\partial u_{k}}{\partial z} \frac{dx}{ds} - \frac{\partial v_{k}}{\partial z} \frac{dy}{\partial s},$$
(1.18)

вивая эти соотношения и принимая во внимание непрерывность перемещения w и двучленного выражения в правой части (1.18), находим условие, которому должны удовлетворять нормальные производные функции напряжений $\varphi_k(x, y, t)$ на линиях раздела L_{kl}

$$\frac{1}{G_{k}(t)} \frac{\partial \varphi_{k}(t)}{\partial v} - \int_{\tau_{i}}^{t} \frac{\partial \varphi_{k}(\tau)}{\partial v} \frac{\partial}{\partial \tau} \left[\frac{1}{G_{k}(\tau)} \right] d\tau - \\
-3 \int_{\tau_{i}}^{t} F_{k} [\sigma]^{(k)}(\tau) \left[\frac{\partial \varphi_{k}(\tau)}{\partial v} \frac{\partial G_{k}(t, \tau)}{\partial \tau} \right] d\tau = \\
= \frac{1}{G_{l}(t)} \frac{\partial \varphi_{l}(t)}{\partial v} - \int_{\tau_{i}}^{t} \frac{\partial \varphi_{l}(\tau)}{\partial v} \frac{\partial}{\partial \tau} \left[\frac{1}{G_{l}(\tau)} \right] d\tau - \\
-3 \int_{\tau_{i}}^{t} F_{l} [\sigma]^{(l)}(\tau) \left[\frac{\partial \varphi_{l}(\tau)}{\partial v} \frac{\partial G_{l}(t, \tau)}{\partial \tau} \right] d\tau. \quad \text{(iii } L_{kl}) \quad (1.19)$$

Таким образом, задача о кручении призматического стержня, составленного из различных материалов, с учетом нелинейной ползучести и изменяемости модуля мгновенной деформации материалов, свелась к определению непрерывной в области поперечного сечения стержня D_0 функции напряжений $\varphi(x, y, t)$, удовлетворяющей в соответствующих областях интегро-дифференциальным уравнениям (1.8), контурному условию (1.13) и условиям (1.14) и (1.19) на линиях раздела L_{kl} .

Выражение крутящего момента будет иметь следующий вид:

$$M = 2 \sum_{k=1}^{n} \iint_{D_k} \varphi_k(x, y, t) dx dy.$$
 (1.20)

Здесь рассматривалась задача о кручении сплошных составных стержней. Задача о кручении полых составных стержней получается из рассматриваемой задачи как частный случай.

§ 2. Обобщение теоремы Бредта

Пусть Γ — замкнутая кривая, целиком лежащая в одной из односвязных или многосвязных областей D_k поперечного сечения стержия. Как известно, циркуляцией касательных напряжений по замкнутой кривой Γ называется следующий интеграл

$$\oint_{\mathbb{R}} \left(\tau_{xz}^{(k)} \frac{dx}{ds} + \tau_{yz}^{(k)} \frac{dy}{ds} \right) ds, \tag{2.1}$$

где x = x(s) и y = y(s) — параметрические уравнения кривой, а s — длина дуги.

Подставляя выражения $\tau_{xx}^{(k)}$ и $\tau_{yx}^{(k)}$ из (1.3) в (2.1), получим выражение циркуляции через нормальную производную

$$I_{k} = - \oint_{\dot{\Gamma}} \frac{\partial \dot{\varphi}_{k}}{\partial s} ds. \tag{2.2}$$

Если умножить (1.16) и (1.17) соответственно на dx и на dy, затем сложить, то после интегрирования по кривой Γ получим

$$\oint_{\Gamma} dw_k = \frac{1}{G_k(t)} I_k(t) - \int_{\tau_k}^t I_k(\tau) \frac{\partial}{\partial \tau} \left[\frac{1}{G_k(\tau)} \right] d\tau - \\
- 3 \int_{\tau_k}^t I_k^*(\tau) \frac{\partial C_k(t, \tau)}{\partial \tau} d\tau - \oint_{\Gamma} (u_k dx + v_k dy), \tag{2.3}$$

гле

$$I_{k}^{*}(t) = \bigoplus_{i} F_{k} \left[z_{i}^{(k)}(t) \right] \left[z_{sz}^{(k)} \frac{dx}{ds} + z_{yz}^{(k)} \frac{dy}{ds} \right] ds = - \bigoplus_{i} F_{k} \left[z_{i}^{(k)}(t) \right] \frac{\partial z_{k}}{\partial y} \partial s. \quad (2.4)$$

Применяя к последнему интегралу в выражении (2.4) формулу Грина-Остроградского, находим

$$\oint_{\Gamma} dw_k = \frac{1}{G_k(t)} I_k(t) - \int_{\tau_k}^{t} I_k(\tau) \frac{\partial}{\partial \tau} \left[\frac{1}{G_k(\tau)} \right] d\tau - 3 \int_{\tau_k}^{t} I_k^*(\tau) \frac{\partial C_k(t, \tau)}{\partial \tau} d\tau - \frac{\partial}{\partial z} \int_{D} \left(\frac{\partial v_k}{\partial x} - \frac{\partial u_k}{\partial y} \right) dx dy. \tag{2.5}$$

Здесь, в выражении (2.5), двойной интеграл распространен по области D, ограниченной замкнутой кривой Γ .

Подставляя выражения $\gamma_{zz}^{(k)}$ и $\gamma_{yz}^{(k)}$ из (1.15) в (1.7), находим

$$\frac{\partial}{\partial z} \left(\frac{\partial v_k}{\partial x} - \frac{\partial u_k}{\partial y} \right) = 26 (t). \tag{2.6}$$

Здесь компоненты перемещений должны быть однозначными функциями в каждый момент времени t во всех областях D_k , поэтому будем иметь

$$\oint_{\dot{\Gamma}} dw_k = 0, \tag{2.7}$$

Тогда из (2.5), (2.6) и (2.7) получим

$$I_{k}(t) - G_{k}(t) \int_{\tau_{1}}^{t} I_{k}(t) \frac{\partial}{\partial \tau} \left[\frac{1}{G_{k}(\tau)} \right] d\tau -$$

$$-3G_{k}(t) \int_{\tau_{1}}^{t} I_{k}^{*}(\tau) \frac{\partial C_{k}(t, \tau)}{\partial \tau} d\tau = -2G_{k}(t) \theta(t) S, \qquad (2.8)$$

rae

$$S = \iint_{\langle D \rangle} dx dy.$$

Нелинейное интегральное уравнение (2.8) представляет собой обобщение теоремы Бредта о циркуляции касательных напряжений при кручении составного призматического стержня с учетом неливейной ползучести и изменяемости модуля мгновенной деформации изтериала.

Пользуясь условием (1.19), формулу Бредта можно обобщить и для такой замкнутой линии Γ , которая лежит внутри области D_0 поверечного сечения стержня и пересекает линии раздела L_{kl} . Тогда область D, ограниченная линией Γ и линиями раздела L_{kl} , разбивается по несколько областей, в каждой из которых справедлива обобщенная формула Бредта (2.8).

Используя соотношения (2.3) и (2.4), интегральное уравнение (2.8) можно написать в следующем виде:

$$\oint_{\Gamma} \frac{1}{G_{k}(t)} \frac{\partial \varphi_{k}}{\partial s} ds - \int_{\tau_{k}}^{t} \left[\oint_{\Gamma} \frac{\partial \varphi_{k}}{\partial s} ds \right] \frac{\partial}{\partial \tau} \left[\frac{1}{G_{k}(\tau)} \right] d\tau -$$

$$-3\int_{\tau_{k}}^{t} \left\{ \bigoplus_{i} F_{k} \left[\sigma_{i}^{(k)}(\tau)\right] \frac{\partial \varphi_{k}}{\partial \tau} ds \right\} \frac{\partial C_{k}(t, \tau)}{\partial \tau} d\tau = -29(t) S. \quad (2.9)$$

Если принять, что $G_k\left(t\right)=G_k=\mathrm{const},$ то (2.9) примет вид:

$$\oint_{\Gamma} \frac{\partial \varphi_{k}}{\partial s} ds - 3G_{k} \oint_{\zeta_{k}} \left[\oint_{\Gamma} F_{k} \left(\sigma_{k}^{(k)} \right) \right] \frac{\partial \varphi_{k}}{\partial s} ds = -2G_{k} \theta \left(t \right) S.$$
(2.10)

В частном случае, при линейной ползучести это интегральное уравшние совпадает с уравнением, полученным в работе [3].

§ 3. Приведение нелинейного интегрального уравнения (1.8) к рекуррентным линейным интегральным уравнениям

Переходим к решению основного нелинейного уравнения (1.8). Для этого заранее нужно иметь вид функции F_{δ} ($\sigma_{i}^{(k)}$).

Пусть $F_k \left[\sigma_k^{(k)} \left(t \right) \right]$ является степенной функцией вида

$$F_k[\sigma_i^{(k)}(t)] = \alpha_k + \beta_k[\sigma_i^{(k)}(t)]^{m-1} \quad m > 1, \quad (k=1, 2, ...n)$$
 (31)

где α_h , β_k , m — постоянные параметры, определяемые из опыта.

Экспериментальные исследования показывают, что степенным зконом вида (3.1) достаточно хорошо описываются кривые ползучест при высоких напряжениях для ряда материалов [4] (как, например бетон, дерево, фенольная пластмасса и др.). Одновременно эти же опил показывают, что для указанных материалов величина β_k является илой ($\beta_k < 1$).

Малый параметр β_k для первой области D_1 обозначим через! Пусть β_k выражается через β следующей формулой

$$\beta_k = \lambda_k \beta$$
 $(k-1, 2, ..., n),$ (33)

где λ — постоянное число, определяемое из опыта, причем $\lambda_{\rm T}=1$. Подставляя выражение $F_k\left[\sigma_i^{(k)}(t)\right]$ из (3.1) в соотношения (1.8) г (1.19) и пользуясь соотношением (1.6), получим

$$-3\beta_{k}\int_{\tau_{i}}^{t} \frac{\partial \varphi_{k}(\tau)}{\partial \tau} N_{k} \left[\varphi_{i}(\tau)\right] \frac{\partial C_{k}(t, \tau)}{\partial \tau} d\tau =$$

$$= \frac{1}{G_{l}(t)} \frac{\partial \varphi_{l}(t)}{\partial \tau} - \int_{\tau_{i}}^{t} \frac{\partial \varphi_{l}(\tau)}{\partial \tau} \frac{\partial}{\partial \tau} \left[\frac{1}{G_{l}(\tau)} + 3\alpha_{l} C_{l}(t, \tau)\right] d\tau -$$

$$-3\beta_{l}\int_{\tau_{i}}^{t} \frac{\partial \varphi_{l}(\tau)}{\partial \tau} N_{l} \left[\varphi_{l}(\tau)\right] \frac{\partial C_{l}(t, \tau)}{\partial \tau} d\tau, \qquad (k=1, 2, ..., n) \qquad (3.4)$$

2000

$$\begin{split} M_k\left(\varphi_k\right) &= \frac{\partial}{\partial x} \left\{ \left[\left(\frac{\partial \varphi_k}{\partial x} \right)^2 + \left(\frac{\partial \varphi_k}{\partial y} \right)^2 \right]^{\frac{m-1}{2}} \frac{\partial \varphi_k}{\partial x} \right\} + \\ &+ \frac{\partial}{\partial y} \left\{ \left[\left(\frac{\partial \varphi_k}{\partial x} \right)^2 + \left(\frac{\partial \varphi_k}{\partial y} \right)^2 \right]^{\frac{m-1}{2}} \frac{\partial \varphi_k}{\partial y} \right\} \end{split}$$

представляет собой эллиптический оператор типа Монжа-Ампера, а

$$N_{J}(\varphi_{k}) = \left[\left(\frac{\partial \varphi_{k}}{\partial x} \right)^{2} + \left(\frac{\partial \varphi_{k}}{\partial y} \right)^{2} \right]^{\frac{m-1}{2}}$$

Только для упрощения дальнейших выкладок будем полагать, по

$$G_k(t) = G_k = \text{const.}$$

Тогда уравнения (3,3) и (3.4) примут следующий вид:

$$\Delta \varphi_{k}(t) - \alpha_{k} \int_{\tau_{k}}^{t} \Delta \varphi_{k}(\tau) K_{k}(t, \tau) d\tau -$$

$$-\beta_{k} \int_{\tau_{k}}^{t} M_{k} [\varphi_{k}(x, y, \tau)] K_{k}(t, \tau) d\tau = -2 G_{k} \theta(t), \qquad (3.5)$$

$$\frac{\partial \varphi_{k}(t)}{\partial \tau} - \alpha_{k} \int_{\tau_{k}}^{t} \frac{\partial \varphi_{k}(t)}{\partial \tau} K_{k}(t, \tau) d\tau -$$

$$-\beta_{k} \int_{\tau_{k}}^{t} \frac{\partial \varphi_{k}(\tau)}{\partial \tau} N_{k} [\varphi_{k}(\tau)] K_{k}(t, \tau) d\tau =$$

$$= \mu \left\{ \frac{\partial \varphi_{l}(t)}{\partial \tau} - \alpha_{l} \int_{\tau_{k}}^{t} \frac{\partial \varphi_{l}(\tau)}{\partial \tau} K_{l}(t, \tau) d\tau -$$

$$-\beta_{l} \int_{\tau_{k}}^{t} \frac{\partial \varphi_{l}(t)}{\partial \tau} N_{l} [\varphi_{l}(\tau)] K_{l}(t, \tau) d\tau \right\}, \qquad (3.6)$$

тде

$$K_{-}(t, \tau) = 3G_k \frac{\partial C_k(t, \tau)}{\partial \tau}, \quad \mu = \frac{G_k}{G_l}.$$

Таким образом, решение рассматриваемой задачи приводится к решению нелинейного интегро-дифференциального уравнения (3.5). Точное решение этого уравнения связано с практически непреодолимой трудностью.

 Ищем решение уравнения (3.5), пользуясь методом решения нелинейного интегрального уравнения Вольтерра второго рода, развитым в работе [6].

Представим решение уравнения (3.5) по степеням малого параметра β

$$\varphi_k(x, y, t) = \varphi_k^{(0)}(x, y, t) + \beta \lambda_k \varphi_k^{(1)}(x, y, t) + \beta^2 \lambda_k^2 \varphi_k^{(2)}(x, y, t) + \cdots$$
 (3.7)

Очевидно, что $\varphi_k^{(0)}(x, y, t)$ есть функция напряжений при линейной ползучести, т. е. когда $\beta = 0$.

Необходимо отметить, что строгое математическое обоснование этого метода решения нелинейного интегрального уравнения дано в работе [6].

Подставляя значения $\varphi_k(x, y, t)$ из (3.7) в (3.5) и приравнивая коэффициенты при одинаковых степенях β , получим

$$\Delta \varphi_{k}^{(0)}(t) - \alpha_{k} \int_{z_{k}}^{t} \Delta \varphi_{k}^{(0)}(z) K_{k}(t, z) dz = -2G_{k}\theta(t), \qquad (3.8)$$

$$\Delta \varphi_{k}^{(1)}(t) - \alpha_{k} \int_{0}^{t} \Delta \varphi_{k}^{(1)}(\tau) K_{k}(t, \tau) d\tau = \int_{0}^{t} M_{k}(\varphi_{k}^{(0)}) K_{k}(t, \tau) d\tau, \quad (3.9)$$

$$\Delta \varphi_{k}^{(2)}(t) - \alpha_{k} \int_{\tau_{i}}^{t} \Delta \varphi_{k}^{(2)} K_{k}(t, \tau) d\tau = m \int_{\tau_{i}}^{t} \overline{M}_{k}(\varphi_{k}^{(0)}, \varphi_{k}^{(1)}) K_{k}(t, \tau) d\tau, \quad (3.10)$$

-тде

$$\begin{split} M_k \left(\varphi_k^{(0)} \right) &= \frac{\partial}{\partial x} \left\{ \left[\left(\frac{\partial \varphi_k^{(0)}}{\partial x} \right)^2 + \left(\frac{\partial \varphi_k^{(0)}}{\partial y} \right)^2 \right]^{\frac{m-1}{2}} \frac{\partial \varphi_k^{(0)}}{\partial x} \right\} + \\ &+ \frac{\partial}{\partial y} \left\{ \left[\left(\frac{\partial \varphi_k^{(0)}}{\partial x} \right)^2 + \left(\frac{\partial \varphi_k^{(0)}}{\partial y} \right)^2 \right]^{\frac{m-1}{2}} \frac{\partial \varphi_k^{(0)}}{\partial y} \right\}, \end{split} \tag{3.11} \\ \overline{M}_k \left(\varphi_k^{(0)}, \ \varphi_k^{(1)} \right) &= \frac{\partial}{\partial x} \left\{ \left[\left(\frac{\partial \varphi_k^{(0)}}{\partial x} \right)^2 + \left(\frac{\partial \varphi_k^{(0)}}{\partial y} \right)^2 \right]^{\frac{m-1}{2}} \frac{\partial \varphi_k^{(1)}}{\partial x} + \\ &+ (m-1) \left[\left(\frac{\partial \varphi_k^{(0)}}{\partial x} \right)^2 + \left(\frac{\partial \varphi_k^{(0)}}{\partial y} \right)^2 \right]^{\frac{m-1}{2} - 1} \left(\frac{\partial \varphi_k^{(0)}}{\partial x} \cdot \frac{\partial \varphi_k^{(1)}}{\partial x} + \right] \end{split}$$

$$+ \frac{\partial \varphi_{k}^{(0)}}{\partial y} \frac{\partial \varphi_{k}^{(1)}}{\partial y} \right) \frac{\partial \varphi_{k}^{(0)}}{\partial x} + \frac{\partial}{\partial y} \left\{ \left[\left(\frac{\partial \varphi_{k}^{(0)}}{\partial x} \right)^{2} + \left(\frac{\partial \varphi_{k}^{(0)}}{\partial y} \right)^{2} \right]^{\frac{m-1}{2}} \frac{\partial \varphi_{k}^{(1)}}{\partial y} + (m-1) \left[\left(\frac{\partial \varphi_{k}^{(0)}}{\partial x} \right)^{2} + \left(\frac{\partial \varphi_{k}^{(0)}}{\partial y} \right)^{2} \right]^{\frac{m-1}{2}-1} \left(\frac{\partial \varphi_{k}^{(0)}}{\partial x} \frac{\partial \varphi_{k}^{(1)}}{\partial x} + \frac{\partial \varphi_{k}^{(0)}}{\partial y} \frac{\partial \varphi_{k}^{(1)}}{\partial y} \right) \frac{\partial \varphi_{k}^{(0)}}{\partial y} \right\}. \quad (3.12)$$

Таким образом, решение нелинейного интегро-дифференциального уравнения (3.5) сводится к решению системы рекуррентных линейных интегро-дифференциальных уравнений (3.8), (3.9), (3.10) с контурным условием (1.13) и условиями на линиях раздела L_{kl} (1.14) и (3.6).

§ 4. Решение рекуррентных линейных интегральных уравнений

Займемся решением полученных интегральных уравнений. Решив интегро-дифференциальное уравнение (3,8), получим

$$\Delta \varphi_k^{(0)}(t) = -2G_k(t) \psi_{0,k}(t),$$
 (4.1)

где $R(t, \tau, \alpha_k)$ — резольвента линейного интегрального уравнения Вольгерра с ядром

$$K_k(t, \tau) = 3G_k \frac{\partial C_k(t, \tau)}{\partial \tau},$$
 (4.2)

$$\Phi_{0,k}(t) = \theta(t) + \alpha_k \int_{\tau_k}^{t} \theta(\tau) R_k(t, \tau, \alpha_k) d\tau. \tag{4.3}$$

Если принять, что мера ползучести материала определяется зашенмостью [4]

$$C_k(t, \tau) = \varphi_k(\tau) \left[1 - e^{-\gamma_k(t-\tau)}\right],$$
 (4.4)

гле $\tau_k(\tau)$ — некоторая монотонно убывающая функция, характеризующая изменение меры ползучести материала в зависимости от его возраста τ , а τ_k — постоянный параметр, то резольвента определяется следующей формулой [4]:

$$\alpha_{k}R_{k}(t, \tau, \alpha_{k}) = \gamma_{k} - \eta_{k}'(\tau) + \left[\eta_{k}'(\tau) + \eta_{k}'(\tau) - \gamma_{k}\eta_{k}'(\tau)\right]e^{\gamma_{k}(\tau)}\int_{t}^{t} e^{-\gamma_{k}(x)} dx, \tag{4.5}$$

плесь

$$\tau_k(\tau) = \gamma_k \int_{\tau_k}^{\tau} \left[1 + 3G_k \alpha_k \varphi_k(\tau)\right] d\tau. \tag{4.6}$$

Положим, что

$$\varphi_k(\tau) = \frac{A_{1,k}}{\tau} + C_{0,k},$$
(4.7)

где $A_{1,k}$ и $C_{0,k}$ — некоторые параметры, характеризующие интенсивность изменения меры ${}^{\sharp}$ ползучести материала C_k (t, τ) соответственно в раннем и старом возрасте материала.

Аналогичным образом решение уравнений (3.9) и (3.10) можно представить в следующем виде:

$$\Delta \varphi_{k}^{(1)}(t) = \psi_{1,k}(x, y, t) + \alpha_{k} \int_{\tau_{1}}^{t} \psi_{1,k}(x, y, \tau) R_{k}(t, \tau, \alpha_{k}) d\tau, \quad (4.8)$$

$$\Delta \varphi_{k}^{(2)}(t) = \psi_{2,k}(x, y, t) + \alpha_{k} \int_{z_{k}}^{t} \psi_{2,k}(x, y, z) R_{k}(t, z, \alpha_{k}) dz, \qquad (4.9)$$

где

$$\psi_{1,k}(x, y, t) = \int_{\tau_k}^{t} M_k(\varphi_k^{(0)}) K_k(t, \tau) d\tau, \qquad (4.10)$$

$$\psi_{2,k}(x,y,t) = \int_{z_k}^{t} \overline{M}_k(\varphi_k^{(0)}, \varphi_k^{(1)}) K_k(t,z) dz.$$
 (4.11)

Заметим, что значения $\varphi_k^{(0)}$, $\varphi_k^{(1)}$, $\varphi_k^{(2)}$, \cdots будут последовательно определяться путем интегрирования дифференциальных уравнений (4.1), (4.8) и (4.9), при этом полученные решения должны удовлетворять контурному условию (1.13) и условиям на линиях раздела (1.14) и (3.6).

Необходимо отметить, что в выражения $\varphi_k^{(0)}$, $\varphi_k^{(1)}$, $\varphi_k^{(2)}$, \cdots будет входить неизвестная величина $\theta(t)$. Для ее определения нужно подставить значения $\varphi_k^{(0)}$, $\varphi_k^{(1)}$, $\varphi_k^{(2)}$, \cdots в выражения крутящего момента (1.7) и определить оттуда $\theta(t)$.

§ 5. Кручение железобетонного стержня с узким прямоўгольным сечением

В качестве приложения вышеизложенных результатов рассмотрим кручение призматического стержня, составленного из двух слоев различной толщины с сечением в виде узкого прямоугольника ($a\gg b_1,\ h_2$) (фиг. 2).

Предволожим, что слои стержня изготовлены из различных материалов с модулями сдвигов $G_1(t)$ и $G_2(t)$. Пусть в области D_1 материал обладает нелинейной ползучестью, а в D_2 — справедлив закон Гуки.

В этом случае, как известно, в уравнениях (3.3) можно пренебречь производной функции напряжений $\varphi_k(x, y, t)$ по x и заменить (3.2) уравнениями вида

$$\frac{\partial^{2} \varphi_{1}(y, t)}{\partial y^{2}} - G_{1}(t) \int_{\tau_{1}}^{t} \frac{\partial^{2} \varphi_{1}(y, \tau)}{\partial y^{2}} \left[\frac{1}{G_{1}(\tau)} + 3\alpha C(t, \tau) \right] d\tau - 3\beta G_{1}(t) \int_{\tau_{1}}^{t} \frac{\partial}{\partial y} \left[\frac{\partial \varphi_{1}(y, \tau)}{\partial y} \right]^{m} \frac{\partial C(t, \tau)}{\partial \tau} d\tau = -2G_{1}(t) \theta(t), \quad (5.1)$$

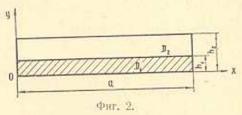
$$\frac{\partial \tilde{\tau}_{2}^{2}(y, t)}{\partial y^{2}} = -2G_{e}(t) \theta(t), \quad (5.2)$$

Если принять, что

$$G_1(t) = G_1 = \text{const},$$

$$G_2(t) = G_2 = \text{const},$$

то после интегрирования, уравнешия (5.1) и (5.2) примут следуюший вид:



$$\frac{\partial \varphi_{1}(y, t)}{\partial y} - \alpha \int_{z_{1}}^{t} \frac{\partial \varphi_{1}(y, z)}{\partial y} K(t, z) dz - \beta \int_{z_{1}}^{t} \left[\frac{\partial \varphi_{1}(y, z)}{\partial y} \right]^{m} K(t, z) dz = -2G_{1}\theta(t) y + B_{1}(t), \quad (5.3)$$

$$\frac{\partial \varphi_{3}(y, t)}{\partial y} = -2G_{3}\theta(t) y + B_{2}(t), \tag{5.4}$$

где $B_1(t)$ и $B_2(t)$ — произвольные функции от t. Решение уравнения (5.1) ищем в виде ряда

$$\varphi_1(y, t) = \varphi_1^{(0)}(y, t) + \beta \varphi_1^{(1)}(y, t) + \beta^2 \lambda^2 \varphi_1^{(2)}(y, t) + \cdots$$
 (5.5)

Подставляя это выражение в уравнение (5.3) и приравнивая коэффициенты при одинаковых степенях 3, получим

$$\frac{\partial \varphi_{1}^{(0)}(y, t)}{\partial y} - \alpha \int_{\tau_{1}}^{t} \frac{\partial \varphi_{1}^{(0)}(y, \tau)}{\partial y} K(t, \tau) d\tau = -2G_{1}\theta(t) y + B_{1}(t), \quad (5.6)$$

$$\frac{\partial \varphi_{1}^{(1)}(y,t)}{\partial y} - \alpha \int_{z_{1}}^{t} \frac{\partial \varphi_{1}^{(1)}(y,\tau)}{\partial y} K(t,\tau) d\tau = \int_{z_{1}}^{t} \left[\frac{\partial \varphi_{1}^{(0)}(y,\tau)}{\partial y} \right]^{m} K(t,\tau) d\tau, \quad (5.7)$$

$$\frac{\partial \varphi_1^{(2)}(y,t)}{\partial y} - \alpha \int_{z_1}^{t} \frac{\partial \varphi_1^{(2)}(y,\tau)}{\partial y} K(t,\tau) d\tau = 0$$

$$= m \int_{z_1}^{t} \left[\frac{\partial \varphi_1^{(0)}(y,\tau)}{\partial y} \right]^{m-1} \frac{\partial \varphi_1^{(1)}(y,\tau)}{\partial y} K(t,\tau) d\tau. \tag{5.8}$$

Таким образом, решение нелинейного интегрального уравнения (5.3) сводится к решению рекуррентных линейных интегральных уравнений (5.6), (5.7), (5.8).

Займемся решением этих уравнений. Решение уравнения (5.6) будет

$$\frac{\partial \varphi_{\parallel}^{(0)}(y, t)}{\partial y} = H_{\emptyset}(t, \tau_{\downarrow}, y), \qquad (5.9)$$

здесь

$$H_0(t, \tau_1, y) = -2G_1\theta(t)y + B_1(t) + \alpha \int_{\tau_1}^{t} [-2G_1\theta(\tau)y + B_1(\tau)]R(t, \tau, \alpha)d\tau,$$
(5.10)

где $R\left(t,\,\tau,\,\alpha\right)$ — резольвента линейного интегрального уравнения Вольтерра с ядром

$$K(t, \tau) = 3G_1 \frac{\partial C(t, \tau)}{\partial \tau}.$$
 (5.11)

Если для меры ползучести принять

$$C(t, \tau) = \left(\frac{A_1}{\tau} + C_0\right) [1 - e^{-\gamma(t-\tau)}],$$
 (5.12)

где A_1 , C_0 , γ — постоянные параметры, определяемые из опыта, то выражение резольвенты $R(t, \tau, \alpha)$ можно представить в следующем виде:

$$\alpha R(t, \tau, \alpha) = \gamma - \eta'(\tau) + [\eta'^{2}(\tau) + \eta''(\tau) - \eta\eta'(\tau)] e^{\eta(\tau)} \int_{\tau}^{t} e^{-\eta(x)} dx, \quad (5.13)$$

где

$$\eta(\tau) = i \int_{\tau}^{\tau} \left[1 + 3\alpha G_1 \left(\frac{A_1}{\tau} + C_0 \right) \right] d\tau. \tag{5.14}$$

Решение уравнения (5.7) будет

$$\frac{\partial \varphi_{1}^{(1)}(y, t)}{\partial y} = H_{1}(t, \tau_{1}, y) + \alpha \int_{\tau_{1}}^{t} H_{1}(\tau, \tau_{2}, y) R(t, \tau, \alpha) d\tau.$$
 (5.15)

Здесь положено

$$H_1(t, \tau_1, y) = \int_{\tau_1}^{t} [H_0(\tau, \tau_1, y)]^m K(t, \tau) d\tau.$$
 (5.16)

Если удовлетвориться только первыми двумя приближениями, то решение нелинейного интегрального уравнения (5.3) можно представить в следующем виде:

$$\frac{\partial \tau_1(y, t)}{\partial y} = H_0(t, \tau_1, y) + \beta \left[H_1(t, \tau_1, y) + \alpha \int_{\tau_1}^{t} H_1(\tau, \tau_1, y) R(t, \tau, \alpha) d\tau \right]. \tag{5.17}$$

Из уравнений (5.17) и (5.4) нужно определить функции напряжений $\varphi_1(y, t)$ и $\varphi_2(y, t)$. К этим уравнениям (5.17) и (5.4) нужно присоединить контурное условие (1.13) и условия на линии раздела. (1.14) и (3.5), которые в данном случае примут следующий вид:

$$\varphi_1(0, t) = 0$$
 (5.18)

$$\varphi_2(h_2, t) = 0$$
 (5.19)

$$\varphi_1(h_1, t) = \varphi_2(h_1, t)$$
 (5.20).

$$\frac{\partial \varphi_{1}\left(y,\ t\right)}{\partial y}\Big|_{y=h_{1}} = \alpha \int_{\tau_{1}}^{t} \frac{\partial \varphi_{1}\left(y,\ \tau\right)}{\partial y}\Big|_{y=h_{1}} K\left(t,\ \tau\right) d\tau =$$

$$= \beta \int_{\tau_1}^{t} \left[\frac{\partial \varphi_1(y, \tau)}{\partial y} \right]^m \bigg|_{y=h_1} K(t, \tau) d\tau = \frac{G_1}{G_2} \frac{\partial \varphi_2(y, t)}{\partial y} \bigg|_{y=h_2} .$$
 (5.21)

Решения обыкновенных дифференциальных уравнений (5.17) и (5.4) будут

$$\varphi_1(y, t) = f_1(y, t) + D_1(t)$$
 (5.22)

$$\varphi_2(y, t) = f_2(y, t) + D_2(t).$$
 (5.23)

BECCH

$$f_{1}(y, t) = \int_{0}^{y} \left\{ H_{0}(t, \tau_{1}, y) + \beta \left[H_{1}(t, \tau_{1}, y) + \frac{1}{2} \int_{0}^{t} H_{1}(\tau, \tau_{1}, y) R(t, \tau, \alpha) d\tau \right] \right\} dy,$$
 (5.24).

$$f_2(y, t) = -G_2\theta(t)y^2 + B_2(t),$$
 (5.25)

 $B_1(t), B_2(t), D_1(t), D_2(t)$ и $\theta(t)$ — неизвестные величины.

Подставляя значения $\varphi_1(t)$ и $\varphi_2(t)$ из (5.22) и (5.23) в уравне-

$$D_1(t) = 0,$$
 (5.26)

$$D_2(t) - G_2 \theta(t) h_2^2 + B_2(t) = 0 (5.27)$$

$$f_1(h_1, t) = -G_2\theta(t)h_1^2 + B_2(t)$$
 (5.28).

$$\frac{\partial f_{1}(y, t)}{\partial y}\Big|_{y=h_{1}} - a \int_{z_{1}}^{t} \frac{\partial f_{1}(y, \tau)}{\partial y}\Big|_{y=h_{1}} K(t, \tau) d\tau - \left[\int_{z=h_{1}}^{t} \left(\frac{\partial f_{1}(y, \tau)}{\partial y} \right) \right]^{m} \Big|_{y=h_{1}} K(t, \tau) d\tau = -2G_{1}\theta(t) h_{1}. \quad (5.29)$$

$$\int_{0}^{h_{1}} f_{1}(y, t) dy + \left[B_{2}(t) + D_{2}(t)\right] (h_{2} - h_{1}) - G_{2}\theta'(t) \frac{h_{2}^{3} - h_{1}^{3}}{3} = \frac{M}{2a}.$$
 (5.30)

Из этих уравнений (5.26)—(5.30) нужно определить неизвестные функции $B_1(t)$, $B_2(t)$, $D_1(t)$, $D_2(t)$ и $\theta(t)$.

Решая уравнения (5.26), (5.27), (5.28) и (5.30) относительно неизвестных функций $B_2(t)$, $D_1(t)$, $D_2(t)$ и $\theta(t)$, найдем для них следующие выражения:

$$D_1(t) = 0,$$
 (5.31)

$$D_{2}(t) = -f_{1}(h_{1}, t) + a_{1} \int_{0}^{h_{1}} f_{1}(y, t) dy + b_{1}, \qquad (5.32)$$

$$B_{2}(t) = f_{1}(h_{1}, t) + a_{2} \int_{0}^{h_{1}} f_{1}(y, t) dy + b_{2},$$
 (5.33)

$$\theta(t) = a_3 \int_0^{h_1} f_1(y, t) dy + b_3, \tag{5.34}$$

тде

$$a_1 = a_3G_2 (h_2^2 - h_1^2),$$
 $a_2 = a_3G_2h_1^2$
 $b_1 = b_3G_2 (G_2^2 - h_1^2),$ $b_2 = b_3G_2h_1^2$

$$(5.35)$$

$$a_3 = \frac{3}{G_2} \frac{1}{(h_2 - h_1)(h_1^2 + h_1 h_2 - 2h_2^2)}$$
(5.36)

$$b_3 = \frac{3M}{2aG_3} \frac{1}{(h_2 - h_1)(2h_2^2 - h_1h_2 - h_1^2)}.$$
 (5.37)

Подставдяя выражения $B_2(t)$, $D_1(t)$, $D_2(t)$ и $\theta(t)$ соответственно из (5.24), (5.25), (5.33) и (5.34) в уравнение (5.29) и пользуясь соотношениями (5.10) и (5.16), получим нелинейное интегральное уравнение относительно неизвестной $B_1(t)$. Решая это уравнение методом Крылова-Боголюбова, определяем неизвестную функцию $B_1(t)$.

Затем из (5,22) и (5,23) определяем значения функций напряжений $\varphi_1(y, t)$ и $\varphi_2(y, t)$. Имея значения функций напряжений, в каждой области можно определить величины компонентов напряжений в данном железобетонном стержне в произвольный момент времени t.

Угол закручивания $\theta(t)$ напряжения в бетоне $\tau_{xx}^{(t)}$ и в арматуре $\tau_{xx}^{(a)}$ можно представить в зависимости от времени t в следующем виде:

$$\theta(t) = \theta^*(t, \tau_1) \theta(\tau_1)$$

 $\tau_{xx}^{(i)} = R_{\bar{x}}(t, \tau_1) \tau_{xx}^{(i)}(y, \tau_1)$
 $\tau_{xx}^{(a)} = R_{a}(t, \tau_1) \tau_{xx}^{(0)}(y, \tau_1),$

где R_b , R_a — коэффициенты, характеризующие изменение напряженного состояния в бетоне и в арматуре в зависимости от интенсивности меры ползучести $C(t, \tau)$, возраста бетона τ_1 , меры пелинейности β , а $\theta^*(t, \tau_1)$ характеризует изменение угла закручивания во времени под влиянием нелинейной ползучести.

Ниже, в таблице, приводится результат вычислений значений коэффициентов $R_\delta(t,\tau_1)$, $R_a(t,\tau_1)$ и $\theta^a(t,\tau_1)$ в зависимости от времени t для железобетонной балки с узким прямоугольным поперечным сечением, находящейся под действием постоянных крутящих моменлов M, приложенных на ее торцах в возрасте бетона $\tau_1 = 14$ дней.

В данном случае приняты следующие характеристики меры ползучести бетона при чистом сдвиге:

$$3A_1 = 12,05 \cdot 10^{-5}$$
, $3C_0 = 2,25 \cdot 10^{-6}$, $\gamma = 0,026$, $G_1 = 8 \cdot 10^4 \frac{\kappa c}{c M^2}$, $G_2 = 8 \cdot 10^5 \frac{\kappa c}{c M^2}$, $h_2 = 10h_1$, $\sigma = 0.99$, $\beta = 0.01$, $m = 2$.

| | | | | | | Таблица 1 | |
|--------------------|------------------|----------------|------------------|--------|------------------------|-----------|--|
| <i>t</i> в днях | $R_3(t, \tau_i)$ | | $R_a(t, \tau_i)$ | | $\hat{v}^*(t, \tau_1)$ | | |
| | β=0 | $\beta = 0.01$ | 3=0 | 8=0,01 | β=0 | 8=0,01 | |
| 14 | 1 | 1 | 1 | 1 | 1 | 1 | |
| 28 | 0,6302 | 0,6265 | 1,0671 | 1,0698 | 1,0664 | 1,0670 | |
| 45 | 0,5013 | 0,4904 | 1,1324 | 1,1004 | 1,0982 | 1,0989 | |
| 90 | 0,4138 | 0,4109 | 1,1806 | 1,1018 | 1,1007 | 1,1010 | |
| 180 | 0,3273 | 0,3207 | 1,1902 | 1,1031 | 1,1018 | 1,1020 | |
| 360 | 0,3273 | 0,3207 | 1,1902 | 1,1031 | 1.1018 | 1,1020 | |
| | | | 1 | | 1 | | |

Из таблицы видно, что начальные касательные напряжения в бетове $\tau_{xx}^{(i)}$ с течением времени под влиянием нелинейной ползучести бетова быстро затухают, а в арматуре возрастают.

Институт математики и механики АН Арминской ССР Ереванский государственный университет

Մ. Մ. Մանուկյան, Վ. Ս. Սաբգոյան

ՊՐԻԶՄԱՅԱՁԵՎ ԲԱՂԱԴՐՅԱԼ ՁՈՂԵՐԻ ՈԼՈՐՈՒՄԸ ՈՉ-ԳԾԱՅԻՆ ՍՈՂՔԻ ՀԱՇՎԱՌՈՒՄՈՎ

UTONORPU

Հոդվածում գննարկվում է տարբեր նյուներից կազմված պրիզմայաձև ձողերի ոլորման խնդիրը, երբ լարման և սողբի գեֆորմացիայի միջև գոյու-Սյուն ունի ոչ-գծային կապ [4]։

Այս խնդրի լուժումը գժային սողջի դեպքում ավել են Ն. Խ. Հարությունյանը և Կ. Ս. Չորանյանը [3]։

Խնդրի լուժման ժամանակ ստացվում են ոչ-գծային վոլտերի 2-րդ սեռի ինտեղրալ հավասարումներ, որոնք փոքր պարամետրերի մեկեոդի օգնուկյամբ բերվում են գծային ռեկկուրենտ հավասարումների, վերջիններս հեշտուβյամբ հաջորդաբար ինտեդրվում են։

Որպես օրինակ լուծված է երկաքերետոնի ուղղանկյուն լայնական կտրըվածը ունեցող ձողի ոլորումը ոչ-դծային սողջի հաչվառումով։

Կազմված են լարումների և ոլորման անկյան համար աղյուսակներ։

ЛИТЕРАТУРА

- Мусхелишвили Н. И. Некоторые основные задачи математической теории упругости. Изд. АН СССР, М.-Л., 1954.
- Чобанян К. С. Применение функции напряжения в задаче о кручении призматических стержней, составленных из различных материалов. Известия АН Армянской ССР, серия физ.-мат., ест. и техи. наук. 8, № 2, 1955.
- Арутнонян Н. Х., Чобанян К. С. О кручении призматических стержней, составленных из различных материалов с учетом ползучести. Известия АН СССР, ОТН, № 6, 1956.
- 4. Арутновян Н. Х. Некоторые вопросы теории ползучести. Гостехиздат, М.-Л., 1952.
- Саркисян В. С. Кручение многослойных призматических стержней прямоугольного поперечного сечения с учетом линейной ползучести. Известия АН АрмССР, серия физ.-мат. наук, 12, № 4, 1959.
- Арутюнян Н. Х., Манукян М. М. Кручение топкостенных стержней открытого профиля в условиях неустановившейся ползучести. Известия АН СССР, ОТН, Механика и машиностроение, № 6, 1959.