

**МДТТ ЛЕКЦИЯ №10 (21.04.2020)**  
**Основы теории вязкоупругости. Часть 2.**  
Профессор В.И. Горбачев. Кафедра механики композитов.

<b>1</b>	<b>Обобщение простейших моделей на трёхмерный случай.</b>	<b>1</b>
1.1	Общий вид определяющих соотношений для неоднородного анизотропного вязкоупругого тела. . . . .	1
1.2	Случай изотропного вязкоупругого тела. . . . .	2
1.3	Преобразование Лапласа–Карсона (Л-К). . . . .	3
1.4	Преобразование определяющих соотношений теории вязкоупругости в форме Больцмана для изотропной среды . . . . .	4
1.5	Аналогия между изображениями определяющих соотношений вязкоупругости и соотношениями классической теории упругости. . . . .	5
1.6	Случай рациональной зависимости решения упругой задачи от коэффициента Пуассона. Операторы Ильюшина. . . . .	5
1.7	Случай слабой объёмной ползучести и релаксации (практически упругая объёмная деформация). . . . .	6
<b>2</b>	<b>Статические и динамические задачи теории вязкоупругости.</b>	<b>7</b>
2.1	Постановка динамической задачи теории вязкоупругости. . . . .	7
2.2	Статическая задача теории вязкоупругости. . . . .	7
2.3	Метод аппроксимаций А.А. Ильюшина. . . . .	8
2.4	Задача о бесконечной вязкоупругой трубе под давлением. . . . .	9

## Введение.

В первой части были рассмотрены подходы к построению линейных определяющих соотношений математической теории вязкоупругости. Рассмотрены одномерные случаи, которые позволяют давать строгую математическую постановку одномерных задач и развивать методы их решения. Кроме того определяющие соотношения одномерного подхода специально строились так, чтобы их можно было обобщить на трёхмерный случай.

Вторая часть лекции по вязкоупругости целиком посвящена трёхмерным задачам.

## 1 Обобщение простейших моделей на трёхмерный случай.

### 1.1 Общий вид определяющих соотношений для неоднородного анизотропного вязкоупругого тела.

Поведение деформируемого твердого тела при сложном напряженно деформированном состоянии характеризуется тензором деформаций  $\underline{\underline{\varepsilon}}$  и тензором напряжений  $\underline{\underline{\sigma}}$ . Эти симметричные тензоры второго ранга в случае линейной теории упругости вязкоупругости связаны между собой с помощью тензоров четвертого ранга. Основываясь

на результатах первой части лекции, запишем определяющие соотношения трёхмерной теории вязкоупругости в декартовых координатах в представлении Больцмана

$$\sigma_{ij}(x, t) = \int_0^t R_{ijkl}(x, t, \tau) d\tau \varepsilon_{kl}(x, \tau), \quad \varepsilon_{ij}(x, t) = \int_0^t \Pi_{ijkl}(x, t, \tau) d\tau \sigma_{kl}(x, \tau), \quad (1.1)$$

где  $x(x_1, x_2, x_3)$  — декартовы координаты материальной точки неоднородного тела из вязкоупругого материала,  $\sigma_{ij}$  и  $\varepsilon_{ij}$  — компоненты тензоров напряжений и деформаций,  $R_{ijkl}$  и  $\Pi_{ijkl}$  — компоненты тензоров функций релаксации и ползучести. Интегрирование по частям в формулах (1.1) даёт другую, эквивалентную, запись определяющих соотношений

$$\begin{aligned} \sigma_{ij}(x, t) &= C_{ijkl}(x) \varepsilon_{kl}(x, t) - \int_{0-}^t \tilde{\Gamma}_{ijkl}(x, t, \tau) \varepsilon_{kl}(x, \tau) d\tau, \\ C_{ijmn}(x) &= R_{ijkl}(x, t, t), \quad \tilde{\Gamma}_{ijkl}(x, t, \tau) = \frac{\partial R_{ijkl}(x, t, \tau)}{\partial \tau}, \\ \varepsilon_{ij}(x, t) &= J_{ijkl}(x) \sigma_{kl}(x, t) + \int_{0-}^t \tilde{K}_{ijkl}(x, t, \tau) \sigma_{kl}(x, \tau) d\tau, \\ J_{ijmn}(x) &= R_{ijkl}(x, t, t), \quad \tilde{K}_{ijkl}(x, t, \tau) = -\frac{\partial \Pi_{ijkl}(x, t, \tau)}{\partial \tau}. \end{aligned} \quad (1.2)$$

Здесь  $C_{ijkl}$  и  $J_{ijkl}$  — компоненты взаимнообратных тензоров мгновенных модулей упругости и податливости, а  $\tilde{K}_{ijkl}$  и  $\tilde{\Gamma}_{ijkl}$  — компоненты тензоров регулярных ядер ползучести и релаксации. Эти тензоры связаны между собой соотношениями

$$\begin{aligned} C_{ijmn}(x) J_{mnkl}(x) &= J_{ijmn}(x) C_{mnkl}(x) = \Delta_{ijkl} = \frac{1}{2} (\delta_{ik} \delta_{jl} + \delta_{il} \delta_{jk}), \\ \int_0^t \tilde{K}_{ijmn}(x, t, \tau) \tilde{\Gamma}_{mnkl}(x, \tau, \tau_1) d\tau + J_{ijmn}(x) \tilde{\Gamma}_{mnkl}(x, t, \tau_1) &= C_{ijmn}(x) \tilde{K}_{mnkl}(x, t, \tau_1). \end{aligned} \quad (1.3)$$

В дальнейшем будем рассматривать только нестареющие материалы.

## 1.2 Случай изотропного вязкоупругого тела.

Представим напряжения и деформации в виде суммы девиаторов и шаровых частей

$$\varepsilon_{ij} = e_{ij} + \frac{1}{3} \varepsilon \delta_{ij}, \quad \sigma_{ij} = s_{ij} + \sigma \delta_{ij}, \quad (1.4)$$

где  $\varepsilon = \varepsilon_{ii} = \varepsilon_{11} + \varepsilon_{22} + \varepsilon_{33}$  — объёмная деформация (дилатация),  $\sigma = \sigma_{ii}/3 = (\sigma_{11} + \sigma_{22} + \sigma_{33})/3$  — среднее объёмное напряжение (в жидкости среднее напряжение с обратным знаком называется гидростатическим давлением).

В упругом изотропном теле напряжения связаны с деформациями по обобщенному закону Гука

$$\begin{aligned} \sigma_{ij} &= (\lambda \delta_{ij} \delta_{kl} + 2\mu \Delta_{ijkl}) \varepsilon_{kl} = \lambda \delta_{ij} \varepsilon + 2\mu \varepsilon_{ij} \Rightarrow \\ s_{ij} + \sigma \delta_{ij} &= \lambda \delta_{ij} \varepsilon + 2\mu (e_{ij} + \frac{1}{3} \varepsilon \delta_{ij}) = 2\mu e_{ij} + (\lambda + \frac{2}{3} \mu) \varepsilon \Rightarrow \\ s_{ij} &= 2\mu e_{ij} = 2G e_{ij}, \quad \sigma = (\lambda + \frac{2}{3} \mu) \varepsilon = K \varepsilon, \end{aligned} \quad (1.5)$$

где  $\mu \equiv G$  — различные обозначения модуля сдвига, а  $K = \lambda + \frac{2}{3}\mu$  — модуль объёмного растяжения (сжатия)<sup>1</sup>. Таким образом, **в упругом теле определяющие соотношения можно представить в виде двух независимых взаимнообратных соотношений  $s_{ij} \sim e_{ij}$  и  $\sigma \sim \varepsilon$ .**

Аналогичная ситуация имеет место и в изотропном вязкоупругом случае, то есть вместо (1.1) можно написать

$$\begin{aligned} s_{ij}(x, t) &= \int_0^t R(x, t - \tau) d_\tau e_{ij}(x, \tau), & \sigma(x, t) &= \int_0^t R_1(x, t - \tau) d_\tau \varepsilon(x, \tau), \\ e_{ij}(x, t) &= \int_0^t \Pi(x, t - \tau) d_\tau s_{ij}(x, \tau), & \varepsilon(x, t) &= \int_0^t \Pi_1(x, t - \tau) d_\tau \sigma(x, \tau), \end{aligned} \quad (1.6)$$

где  $R(x, t - \tau)$  и  $R_1(x, t - \tau)$  — функции сдвиговой и объёмной релаксации, а  $\Pi(x, t - \tau)$  и  $\Pi_1(x, t - \tau)$  — соответственно, функции сдвиговой и объёмной ползучести.

Формулы, аналогичные формулам (1.2), имеют вид:

$$\begin{aligned} s_{ij}(x, t) &= 2G(x)\varepsilon_{ij}(x, t) - \int_0^t \tilde{\Gamma}(x, t - \tau)\varepsilon_{ij}(x, \tau) d_\tau, \\ \sigma(x, t) &= K(x)\varepsilon(x, t) - \int_0^t \tilde{\Gamma}_1(x, t - \tau)\varepsilon(x, \tau) d_\tau, \\ \varepsilon_{ij}(x, t) &= \frac{1}{2G(x)}\sigma_{ij}(x, t) + \int_0^t \tilde{K}(x, t - \tau)\sigma_{ij}(x, \tau) d_\tau, \\ \varepsilon(x, t) &= \frac{1}{K(x)}\sigma(x, t) + \int_0^t \tilde{K}(x, t - \tau)\sigma(x, \tau) d_\tau. \end{aligned} \quad (1.7)$$

### 1.3 Преобразование Лапласа–Карсона (Л-К).

Для решения задач линейной теории вязкоупругости широко применяется интегральное преобразование Лапласа–Карсона [1, стр. 88]. Это преобразование применяется к функциям, определённым на полубесконечном интервале  $[0, \infty)$

$$f^*(p) = \int_0^\infty e^{-pt} f(t) dt \equiv \mathbb{L}(f) \quad (1.8)$$

Функция  $f^*(p)$  называется изображением, а функция  $f(t)$  — оригиналом. Аргумент  $p$  может быть как действительным, так и комплексным.

**Оригинал должен удовлетворять следующим условиям:**

- 1.)  $f(t)$  — область определения  $t \in [0, \infty)$ , кусочно непрерывная функция;
- 2.)  $|f(t)| < me^{s_0 t}$  при  $t \rightarrow \infty$ ,  $m > 0$ ,  $s_0 > 0$  — показатель роста  $f(t)$ .

---

<sup>1</sup>В первой части лекции по вязкоупругости буквой  $K$  обозначалось ядро ползучести. Здесь же  $K$  — принятое во многих источниках обозначение объёмного модуля. Как правило, это не приводит к путанице.

Обратное преобразование называется преобразованием Мелина

$$f(t) = \frac{1}{2\pi i} \int_{\varkappa-i\infty}^{\varkappa+i\infty} \frac{e^{pt}}{p} dp. \quad (1.9)$$

Интегрирование ведётся вдоль вертикальной прямой с абсциссой  $\varkappa$ .

### Основные свойства преобразования Лапласа–Карсона:

$$\begin{aligned} 1.) \mathbb{L} \left( \int_{0-}^t f(t-\tau) dg(\tau) \right) &= f^*(p)g^*(p), \text{ if } g(0-) = 0, \\ 2.) \mathbb{L} \left( \int_{0-}^t f(t-\tau)g(\tau)d\tau \right) &= \frac{1}{p} f^*(p)g^*(p), \\ 3.) \mathbb{L}(\dot{f}(t)) &= p(f^*(p) - f(0)), \quad \mathbb{L}(\dot{f}(t)) = p \left[ (f^*(p) - f(0) - \dot{f}(0)) \right] \end{aligned}$$

Доказательство первого свойства приведено в [1, стр. 88]<sup>2</sup>

#### 1.4 Преобразование определяющих соотношений теории вязкоупругости в форме Больцмана для изотропной среды .

Применим преобразование Лапласа–Карсона к соотношениям (1.6)

$$\begin{aligned} s_{ij}^*(x, p) &= R^*(x, p)e_{ij}^*(x, p), & \sigma^*(x, p) &= R_1^*(x, p)\varepsilon^*(x, p), \\ e_{ij}^*(x, t) &= \Pi^*(x, p)s_{ij}^*(x, p), & \varepsilon^*(x, p) &= \Pi_1^*(x, p)\sigma^*(x, p) \end{aligned} \quad (1.10)$$

Из соотношений (1.10) вытекает связь между изображениями ядер релаксации и ползучести

$$\mathbf{R}^*(\mathbf{x}, p)\mathbf{\Pi}^*(\mathbf{x}, p) = \mathbf{1}, \quad \mathbf{R}_1^*(\mathbf{x}, p)\mathbf{\Pi}_1^*(\mathbf{x}, p) = \mathbf{1} \quad (1.11)$$

---

<sup>2</sup>Считаем, что  $f(0-) = 0$  и  $g(0-) = 0$ , тогда

$$\begin{aligned} \psi^*(p) &= p \int_{0-}^{\infty} e^{-pt} \left[ \int_{0-}^t f(t-\tau) dg(\tau) \right] dt = p \int_{0-}^{\infty} \left[ \int_{\tau}^{\infty} e^{-pt} f(t-\tau) dt \right] dg(\tau) = \\ &= \int_{0-}^{\infty} e^{-p\tau} \left[ p \int_{\tau}^{\infty} e^{-p(t-\tau)} f(t-\tau) dt \right] dg(\tau) = \int_{0-}^{\infty} e^{-p\tau} \left[ p \int_{0-}^{\infty} e^{-p(t-\tau)} f(t-\tau) dt \right] dg(\tau) = \\ &= f^*(p) \int_{0-}^{\infty} e^{-p\tau} dg(\tau) = f^*(p) \left[ g(0-) + p \int_{0-}^{\infty} e^{-p\tau} g(\tau) d\tau \right] = f^*(p)g^*(p). \end{aligned}$$

Аналогично получается формула для преобразования другого типичного соотношения теории вязкоупругости

$$\psi(t) = \int_{0-}^t f(t-\tau)g(\tau)d\tau \quad \Rightarrow \quad \psi^*(p) = \frac{1}{p} f^*(p)g^*(p)$$

## 1.5 Аналогия между изображениями определяющих соотношений вязкоупругости и соотношениями классической теории упругости.

Введём новые обозначения

$$R^* = 2G^* \Rightarrow \boxed{s_{ij}^* = 2G^* e_{ij}^*}; \quad R_1^* = K^* \Rightarrow \boxed{\sigma^* = K^* \varepsilon^*} \quad (1.12)$$

Тогда соотношения (1.10) полностью совпадают с соотношениями классической линейной теории упругости, только *изображение модуля сдвига и модуля объёмного сжатия являются операторами*, том смысле, что, к примеру, произведение изображения  $2G^*$  на изображение  $e_{ij}^*$  есть преобразование Лапласа–Карсона от свёртки, то есть от интеграла Стильтьеса

$$2G^* e_{ij}^* = \mathbb{L} \left( \int_{0-}^t 2G(t - \tau) de(\tau) \right) = \mathbb{L} \left( \int_{0-}^t R(t - \tau) de(\tau) \right)$$

В теории упругости все другие упругие коэффициенты, как то параметры Ламе  $\lambda$ ,  $\mu$ , коэффициент Пуассона  $\nu$  и модуль Юнга  $E$ , выражаются через модуль сдвига  $G$  и модуль объёмного сжатия  $K$ . Следовательно, каждому из этих коэффициентов можно поставить в соответствие соответствующие изображения-операторы, которые выражаются через изображения исходных операторов  $G^*$  и  $K^*$ , а значит через  $R^*$  и  $R_1^*$  [1, стр. 89]

$$\begin{aligned} \lambda^* &= K^* - \frac{2}{3}G^* = R_1^* - \frac{R^*}{3}, & \mu^* &= G^* = \frac{R^*}{2}, \\ \nu^* &= \frac{3K^* - 2G^*}{6K^* + 2G^*} = \frac{3R_1^* - R^*}{6R_1^* + R^*}, & E^* &= \frac{9K^*G^*}{3K^* + G^*} = \frac{9R_1^*R^*}{6R_1^* + R^*} \end{aligned} \quad (1.13)$$

Вместо коэффициента Пуассона  $\nu$  и оператора  $\nu^*$ , во многих задачах, удобнее выбрать другой коэффициент  $\omega_0$  и ему соответствующий оператор  $\omega^*$ .

$$\omega_0 = \frac{2G}{3K} = \frac{1 - 2\nu}{1 + \nu}, \quad \omega^* = \frac{1}{3}R^*\Pi_1^* = \frac{1 - 2\nu^*}{1 + \nu^*} \quad (1.14)$$

$$\nu = \frac{1 - \omega_0}{2 + \omega_0}, \quad \nu^* = \frac{1 - \omega^*}{2 + \omega^*} = \frac{3}{2} \frac{1}{1 + \frac{1}{2}\omega_0} - 1 \quad (1.15)$$

Обратный оператор к оператору  $\omega^*$  обозначим  $\pi^*$ , так что

$$\omega^* \pi^* = 1 \quad (1.16)$$

## 1.6 Случай рациональной зависимости решения упругой задачи от коэффициента Пуассона. Операторы Ильюшина.

Как показано в работе [2], в основных линейных задачах теории упругости, перемещения, деформации и напряжения являются рациональными функциями коэффициента Пуассона.<sup>3</sup> Следовательно, перемещения, деформации

<sup>3</sup>Рациональная функция есть отношение двух полиномов конечной степени от коэффициента Пуассона.

и напряжения являются также рациональными функциями безразмерного параметра  $\omega_0$ .

Безразмерный коэффициент упругого материала  $\omega_0$  и соответствующий ему оператор  $\omega^*$  удобны тем, что любую рациональную функцию от  $\omega_0$  можно представить в виде полинома от  $\omega_0$  и конечной суммы элементарных дробей. Рассмотрим наиболее простой случай, когда в результате решения какой либо задачи теории упругости получилось выражение вида<sup>4</sup>

$$\Phi(\omega_0) = \Phi_0 + \Phi_1\omega_0 + \Phi_{-1}\omega_0^{-1} + \sum_{i=1}^n \Psi_i g_{\beta_i}(\omega_0), \quad g_{\beta_i}(\omega_0) \equiv \frac{1}{1 + \beta_i\omega_0} \quad (1.17)$$

**Функция  $\Phi(\omega_0)$  представляют собой перемещения, деформации, напряжения и другие скалярные, векторные, тензорные и другие физические величины, в которых присутствуют упругие константы  $\omega_0$ . Функции  $\Phi_{-1}$ ,  $\Phi_0$ ,  $\Phi_1$ ,  $\Psi_i, \dots$  зависят от заданных на границе перемещений и нагрузок, а также от координат. Но они не зависят от  $\omega_0$ . Коэффициенты  $\beta_i$  также не зависят от  $\omega_0$  и являются константами.**

Перейдём в выражении (1.17) к изображениям

$$\Phi(\omega^*) = \Phi_0 + \Phi_1\omega^* + \Phi_{-1}\pi^* + \sum_{i=1}^n \Psi_i g_{\beta_i}^*, \quad g_{\beta_i}^* \equiv \frac{1}{1 + \beta_i\omega^*} \quad (1.18)$$

После этого, решение соответствующей задачи для вязкоупругого тела выписывается в виде свёрток

$$\Phi(t) = \Phi_0 + \int_0^t \omega(t - \tau) d\Phi_1(\tau) + \int_0^t \pi(t - \tau) d\Phi_{-1}(\tau) + \sum_{i=1}^n \int_0^t g_{\beta_i}(t - \tau) d\Psi_i(\tau) \quad (1.19)$$

**Операторы  $g_{\beta}^*$ , где  $\beta$  — числовой параметр, построены на основе оператора  $\omega^*$ . Они были введены А.А. Ильюшиным и называются операторами Ильюшина. В случае упругого изменения объёма Алексей Антонович Ильюшин предложил находить функции  $g_{\beta}(t)$  из простых экспериментов на релаксацию или ползучесть образца из исследуемого материала, к которому параллельно или последовательно присоединена пружина с жесткостью, зависящей от числа  $\beta$ . [3, стр. 163]**

### 1.7 Случай слабой объёмной ползучести и релаксации (практически упругая объёмная деформация).

В этом случае функции объёмной релаксации и ползучести можно положить постоянными величинами (приблизительно)  $R_1 = 1/\Pi_1 = K = \text{const.}$ , тогда, согласно (1.14)

$$\omega_0 = \frac{1 - 2\nu}{1 + \nu} = \frac{2G}{3K} \Rightarrow \omega(t) = \frac{R(t)}{3K}, \quad \pi(t) = \frac{1}{\omega(t)} = \frac{3K}{R(t)} = 3K\Pi(t) \quad (1.20)$$

В данном случае функции  $\omega(t)$  и  $\pi(t)$  представляют собой безразмерные аналоги функции релаксации и функции ползучести. Функция  $g_{\beta}(t)$ , представляющая собой оригинал оператора А.А. Ильюшина

$$g_{\beta}^* = \frac{1}{1 + \beta\omega^*} = \frac{3K}{3K + \beta R^*} = \frac{3K\Pi^*}{\beta + 3K\Pi^*}, \quad (1.21)$$

<sup>4</sup>Более общая зависимость от  $\omega_0$  рассмотрена в книге [1, стр. 208]

находится экспериментально. Методика эксперимента излагается в работах [3, стр. 83, 165], [1, стр. 111-112].

## 2 Статические и динамические задачи теории вязкоупругости.

Постановка линейной задачи теории вязкоупругости состоит из уравнений движения, определяющих соотношений, соотношений Коши, граничных и начальных условий. Рассмотрим вначале общую динамическую задачу

### 2.1 Постановка динамической задачи теории вязкоупругости.

Выпишем последовательно все перечисленные уравнения для самого общего случая линейной задачи для неоднородного анизотропного нестареющего вязкоупругого тела объёма  $V$ , ограниченного поверхностью  $\Sigma$

$$\sigma_{ij,j} + X_i(x, t) = \rho(x)\ddot{u}_i, \quad (2.1)$$

$$\sigma_{ij}(x, t) = \int_0^t R_{ijkl}(x, t - \tau) d\tau \varepsilon_{kl}(x, \tau), \quad (2.2)$$

$$\varepsilon_{ij}(x, t) = \Delta_{ijkl} u_{k,l}(x, t) = \frac{1}{2}(u_{i,j} + u_{j,i}), \quad (2.3)$$

$$u_i|_{\Sigma_u} = \varphi_i(y, t), \quad \sigma_{ij} n_j|_{\Sigma_P} = P_i(y, t), \quad y \in \Sigma = \Sigma_u \cup \Sigma_P, \quad (2.4)$$

$$u_i(x, 0) = f_i(x), \quad \dot{u}_i(x, 0) = g_i(x) \quad (2.5)$$

Применим ко всем уравнениям преобразование Лапласа–Карсона и перепишем уравнения (2.1)-(2.5) в изображениях

$$\sigma_{ij,j}^*(x, p) + X_i^*(x, p) = \rho(x)p[p(u_i^*(x, p) - f_i(x)) - g_i(x)], \quad (2.6)$$

$$\sigma_{ij}^*(x, p) = R_{ijkl}^*(x, p)\varepsilon_{kl}^*(x, p), \quad (2.7)$$

$$\varepsilon_{ij}^*(x, p) = \Delta_{ijkl} u_{k,l}^*(x, p) = \frac{1}{2}(u_{i,j}^* + u_{j,i}^*), \quad (2.8)$$

$$u_i^*|_{\Sigma_u} = \varphi_i^*(y, p), \quad \sigma_{ij}^* n_j|_{\Sigma_P} = P_i^*(y, p), \quad y \in \Sigma = \Sigma_u \cup \Sigma_P, \quad (2.9)$$

Начальные условия автоматически вошли в правую часть преобразованных уравнений движения (2.6). В изображениях из уравнений движения получились уравнения Гельмгольца, единственное решение которых выявляется с помощью граничных условий (2.9).

### 2.2 Статическая задача теории вязкоупругости.

Статическая задача вязкоупругости понимается в том смысле, что в исходных уравнениях движения можно пренебречь инерционными эффектами. При этом, время всё равно остаётся. Перемещения, деформации и напряжения меняются во времени, только скорость этих изменений мала. Поэтому такую задачу следовало бы назвать квазистатической, но в изображениях задача полностью эквивалентна статической задаче теории

упругости.

### Уравнения теории упругости

$$\sigma_{ij,j} + X_i(x, t) = 0, \quad \sigma_{ij} = s_{ij} + \sigma \delta_{ij}$$

$$s_{ij} = 2G(x)e_{ij},$$

$$\sigma = K(x)\varepsilon,$$

$$\varepsilon = \varepsilon_{ii}, \quad e_{ij} = \varepsilon_{ij} - \varepsilon \delta_{ij}/3$$

$$\varepsilon_{ij} = (u_{i,j} + u_{j,i})/2$$

$$u_i|_{\Sigma_1} = \varphi_i(y, t), \quad \sigma_{ij}n_j|_{\Sigma_2} = q_i(y, t)$$

### Уравнения теории вязкоупругости

$$\sigma_{ij,j} + X_i(x, t) = 0, \quad \sigma_{ij} = s_{ij} + \sigma \delta_{ij}$$

$$s_{ij} = \int_0^t R(x, t - \tau) de_{ij}(\tau),$$

$$\sigma = \int_0^t R_1(x, t - \tau) d\varepsilon(\tau)$$

$$\varepsilon = \varepsilon_{ii}, \quad e_{ij} = \varepsilon_{ij} - \varepsilon \delta_{ij}/3$$

$$\varepsilon_{ij} = (u_{i,j} + u_{j,i})/2$$

$$u_i|_{\Sigma_1} = \varphi_i(y, t), \quad \sigma_{ij}n_j|_{\Sigma_2} = q_i(y, t)$$

Здесь представлены слева уравнения равновесия упругого неоднородного изотропного тела. Справа — такие уравнения для вязкоупругого тела.

Запишем далее уравнения равновесия вязкоупругого тела в изображениях

### Уравнения теории вязкоупругости в изображениях

$$\sigma_{ij,j}^* + X_i^*(x) = 0, \quad \sigma_{ij}^* = s_{ij}^* + \sigma^* \delta_{ij}$$

$$s_{ij}^* = R^*(x)e_{ij}^*,$$

$$\sigma^* = R_1^*(x)\varepsilon^*$$

$$\varepsilon^* = \varepsilon_{ii}^*, \quad e_{ij}^* = \varepsilon_{ij}^* - \varepsilon^* \delta_{ij}/3$$

$$\varepsilon_{ij}^* = (u_{i,j}^* + u_{j,i}^*)/2$$

$$u_i^*|_{\Sigma_1} = \varphi_i^*(y), \quad \sigma_{ij}^*n_j|_{\Sigma_2} = q_i^*(y)$$

Здесь величины со звездочкой — изображения оригиналов, к которым применено преобразование Лапласа–Карсона, следовательно все изображения зависят от параметра  $p$ . Однако эта зависимость везде опущена с целью упрощения записи. Если в этих уравнениях обозначить  $R^* = 2G^*$  и  $R_1^* = K^*$ , а потом опустить звездочки то получим в точности уравнения теории равновесия упругого неоднородного тела.

## 2.3 Метод аппроксимаций А.А. Ильюшина.

Основные трудности получения точных решений задач вязкоупругости по точным решениям задач теории упругости состоят в обращении решения в изображениях, то есть, к получению оригиналов по упругому решению. Во многих случаях проблема получения оригиналов по изображениям представляет существенные трудности. В 1968 году А.А. Ильюшин разработал и опубликовал приближенный подход к решению подобных задач (смотри [3, стр. 74]), названный им методом аппроксимаций. Отметим, что в некоторых случаях метод аппроксимаций приводит к точному решению задачи вязкоупругости.

**В методе аппроксимаций А.А. Ильюшина предполагается что:**

1. Функции релаксации и ползучести задаются либо аналитически, либо экспериментальными графиками.



2. Области задания граничных условий не меняются во времени.
3. Искомые величины типа перемещений, деформаций, напряжений, изгибающих моментов, максимальных прогибов и т.п., являются рациональными функциями коэффициента Пуассона и могут быть записаны или же аппроксимированы формулами типа (1.17).

$$\Phi(\omega_0) = \Phi_0 + \Phi_1\omega_0 + \Phi_{-1}\omega_0^{-1} + \sum_{i=1}^n \Psi_i g_{\beta_i}(\omega_0), \quad g_{\beta_i}(\omega_0) \equiv \frac{1}{1 + \beta_i\omega_0}$$

#### 2.4 Задача о бесконечной вязкоупругой трубе под давлением.

Пусть  $p_a(t)$  и  $p_b(t)$  — внутреннее и внешнее давления в бесконечной цилиндрической трубе с внутренним радиусом  $r = a$  и внешним  $r = b$ . Эта задача является задачей о плоском деформированном состоянии.

Уравнение равновесия в цилиндрической системе координат одно, и оно имеет вид:

$$\frac{\partial \sigma_{rr}}{\partial r} + \frac{\sigma_{rr} - \sigma_{\vartheta\vartheta}}{r} = 0 \quad (2.10)$$

Решение этого уравнения будет следующим:

$$\sigma_{rr} = A + \frac{B}{r^2}, \quad \sigma_{\vartheta\vartheta} = A - \frac{B}{r^2} \quad (2.11)$$

Граничные условия в этой задаче  $\sigma_{rr}(a) = -p_a(t)$ ,  $\sigma_{rr}(b) = -p_b(t)$ , из которых находим

$$A(t) = \frac{a^2 b^2 [p_b(t) - p_a(t)]}{b^2 - a^2}, \quad B(t) = \frac{a^2 p_a(t) - b^2 p_b(t)}{b^2 - a^2} \quad (2.12)$$

Отсюда и из (2.11) следует, что **радиальное и кольцевое напряжения не зависят от упругих констант. Таким образом, точно такие же напряжения  $\sigma_{rr}$  и  $\sigma_{\vartheta\vartheta}$  будут и в вязкоупругой трубе.**

$$\sigma_{rr}(t) = A(t) + \frac{B(t)}{r^2}, \quad \sigma_{\vartheta\vartheta}(t) = A(t) - \frac{B(t)}{r^2} \quad (2.13)$$

В задаче о плоской деформации упругой трубы имеются ещё и продольные напряжения  $\sigma_{zz}$

$$\sigma_{zz}(t) = -\nu(\sigma_{rr} + \sigma_{\vartheta\vartheta}) = -2\nu A(t) = -2 \frac{1 - \omega_0}{2 + \omega_0} A(t) = -\left(\frac{3}{2} g_{1/2} - 1\right) A(t), \quad (2.14)$$

где

$$g_{1/2} = \frac{1}{1 + \frac{1}{2}\omega_0} \quad (2.15)$$

Минус запись в изображениях, сразу можно записать зависимость продольного напряжения от времени в вязкоупругой трубе

$$\sigma_{zz}(t) = A(t) - \frac{3}{2} \int_0^t g_{1/2}(t - \tau) dA(\tau) \quad (2.16)$$

**Если материал трубы не обладает объёмной релаксацией**, то в соответствии с формулами (1.20), получаем

$$g_{1/2}(t) = \frac{1}{1 + \frac{1}{2}\omega(t)} = \frac{1}{1 + \frac{1}{6K}R(t)} \approx 1 - \frac{1}{6K}R(t), \quad (2.17)$$

В этом случае вместо формулы (2.16) получаем приближенное выражение:

$$\sigma_{zz}(t) \approx -\frac{1}{2}A(t) + \frac{1}{6K} \int_0^t R(t-\tau)dA(\tau) \quad (2.18)$$

Радиальное перемещение точек трубы в упругом случае определяется по формуле

$$u_r(r, t) = \frac{\varkappa - 1}{4G}A(t)r + \frac{B(t)}{2Gr} \quad (2.19)$$

где

$$\begin{aligned} \varkappa &= \frac{\lambda + 3G}{\lambda + G} = 3 - 4\nu = 7 - 6g_{1/2}, & \text{— плоская деформация.} \\ \varkappa &= \frac{5\lambda + 6G}{3\lambda + 2G} = \frac{3 - \nu}{1 + \nu} = \frac{5}{3} + \frac{4}{3}\omega_0, & \text{— плоское напр. состояние.} \\ \frac{\varkappa - 1}{4G} &= \frac{1 - g_{1/2}}{K\omega_0} = \frac{1}{2K}g_{1/2} = \frac{1}{2}\Pi_1 g_{1/2}, & \text{— плоская деформация.} \end{aligned} \quad (2.20)$$

$$\frac{\varkappa - 1}{4G} = \frac{\frac{5}{3} + \frac{4}{3}\omega_0 - 1}{6K\omega_0} = \frac{2 + \pi_0}{9K} = \frac{1}{9}(2\Pi_1 + \Pi_1\pi_0), \quad \text{— плоское напр. состояние.} \quad (2.21)$$

**При отсутствии объёмной релаксации переход к оригиналам довольно прост**

$$u_r(r, t) = \frac{r}{2K} \int_0^t g_{1/2}(t-\tau)dA(\tau) + \frac{1}{r} \int_0^t \Pi(t-\tau)dB(\tau), \quad \text{— пл. деформация.} \quad (2.22)$$

$$u_r(r, t) = \frac{r}{9K} \int_0^t [2 + \pi(t-\tau)]dA(\tau) + \frac{1}{r} \int_0^t \Pi(t-\tau)dB(\tau), \quad \text{— пл. напр. сост.} \quad (2.23)$$

В общем случае вводим промежуточные обозначения:

$$Q_1(t) = \int_0^t \Pi_1(t-\tau)dg_{1/2}(\tau), \quad Q_2(t) = \int_0^t \Pi_1(t-\tau)d\pi(\tau), \quad (2.24)$$

тогда

$$u_r(r, t) = \frac{r}{2} \int_0^t Q_1(t-\tau)dA(\tau) + \frac{1}{r} \int_0^t \Pi(t-\tau)dB(\tau), \quad \text{— пл. деформация.} \quad (2.25)$$

$$u_r(r, t) = \frac{r}{9} \int_0^t Q_2(t-\tau)dA(\tau) + \frac{1}{r} \int_0^t \Pi(t-\tau)dB(\tau), \quad \text{— пл. напр. состояние.} \quad (2.26)$$

## Список литературы

- [1] Ильюшин А.А., Победря Б.Е. *Основы математической теории термовязкоупругости*. Наука, Москва, 1970.
- [2] Купрадзе В.Д. *Методы потенциала в теории упругости*. Физматгиз, Москва, 1963.
- [3] Ильюшин А.А. *Труды. Т.3. Теория термовязкоупругости*. ФИЗМАТЛИТ, Москва, 2007.