

АКАДЕМИЯ НАУК УКРАИНЫ
ИНСТИТУТ ПРИКЛАДНЫХ ПРОБЛЕМ МЕХАНИКИ И МАТЕМАТИКИ
им. Я. С. ПОДСТРИГАЧА

На правах рукописи

К И С И Л ь Любомир Юлианович

УДК 539.3

**ЛОКАЛЬНАЯ ОПТИМИЗАЦИЯ
ТЕРМОНАПРЯЖЕННОГО СОСТОЯНИЯ
ТОЛСТОСТЕННЫХ ОБОЛОЧЕК ВРАЩЕНИЯ**

01.02.04 — механика деформируемого твердого тела

Автореферат
диссертации на соискание ученой степени
кандидата физико-математических наук



00815773 (V)

Работа выполнена в Институте прикладных проблем механики и математики им. Я. С. Подстригача АН Украины.

Научный руководитель:

чл.-корр. АН Украины, доктор физико-математических наук, профессор Я. И. БУРАК.

Официальные оппоненты:

доктор физико-математических наук, профессор В. Г. ЛИТВИНОВ,
доктор физико-математических наук, профессор О. Н. ШАБЛИЙ.

Ведущая организация:

Львовский ордена Ленина госуниверситет им. Я. И. Франка.

Защита состоится 24 февраля 1992 г. в 15.00 часов на заседании специализированного Совета К.016.59.01 по присуждению ученой степени кандидата физико-математических наук в Институте прикладных проблем механики и математики им. Я. С. Подстригача АН Украины по адресу: 290047, г. Львов-47, ул. Научная, 3 «б».

С диссертацией можно ознакомиться в библиотеке Института прикладных проблем механики и математики им. Я. С. Подстригача.

Отзыв на автореферат просим направлять по адресу: 290047, ГСП, г. Львов-47, ул. Научная, 3 «б», ученому секретарю специализированного Совета.

Автореферат разослан « _____ » _____ 1992 г.

Ученый секретарь
специализированного Совета

П. Р. ШЕВЧУК

АНБ ім. В. Стефаника
АН УРСР

ОБЩАЯ ХАРАКТЕРИСТИКА РАБОТЫ

Актуальность проблемы. Облочечные элементы конструкций в процессе изготовления, эксплуатации и ремонта подвергаются нагреву и силовому нагружению. Возникающие при этом напряжения могут достигать значительной величины и превышать допустимые. Поэтому важными и актуальными являются задачи оптимизации по напряжениям условий нагрева и силового нагружения оболочек с целью понижения уровня напряжений.

Математической постановке и аналитическому решению задач оптимизации напряженного состояния тонких оболочек при их локальном нагреве за счет выбора функций температурного и силового нагружения посвящена монография Э.И.Григоляка, Я.С.Подстригача и Я.И.Бурка, а также работы Л.П.Бесединой, Б.Л.Воженка, С.Ф.Будза, М.М.Гачкевича, Б.В.Герц, В.Д.Зозуляка, В.Н.Максимовича, И.В.Огирка, Я.П.Романчука, Е.Л.Пелеха, Г.В.Пляцка, О.Н.Шабля и др.

Исследования по оптимизации напряженно-деформируемого состояния оболочек сложной конфигурации выбором функций распределения толщины рассматривается в работах Б.Д.Дробенка, Я.Г.Савулы, Н.Н.Флейшмана и др.

Методы аналитическое решение задач оптимального по быстродействию управления нагревом и охлаждением термоупругих тел при ограничениях на управление, напряжения, градиенты температурного поля, скорость нагрева изложены в монографиях В.М.Вигека.

Общие вопросы математической постановки и решения задач оптимизации для систем уравнений эллиптического типа и применение полученных результатов к оптимизации упругих систем по критериям прочности и жесткости содержатся в работах В.Г.Литвинова. Необходимость применения функциональных критериев оптимальности чебышевского вида показана в монографиях Н.В.Баничука.

В известных в литературе исследованиях по оптимизации напряженного состояния оболочек выбором функций распределения силовой нагрузки и температуры обычно исходят из соотношений теории тонкостенных оболочек с использованием функциональных критериев оптимальности интегрального вида. Поэтому весьма важными и актуальными является исследования по оптимизации напряженного состояния толстостенных оболочек с критерием оптимизации в виде локального функционала.

Целью работы является математическая постановка задач локальной оптимизации напряженного состояния термоупругих толстостенных оболочек вращения выбором функций распределения силовой нагрузки и нагрева; построение методики решения соответствующих минимаксных задач оптимизации и создания на этой основе эффективного программного обеспечения; решение новых прикладных задач оптимизации напряженного состояния конкретных оболочечных элементов.

Научная новизна. В работе сформулирована математическая постановка и предложена численно-аналитическая методика решения задач локальной оптимизации термонапряженного состояния толстостенных оболочек вращения; исследованы условия существования и единственности решения рассматриваемых минимаксных задач оптимизации, а также сходимости предложенной методики; построены вычислительные алгоритмы и создано соответствующее программное обеспечение для решения рассматриваемого класса задач; получены и исследованы решения новых экстремальных задач.

Достоверность результатов определяется принятием в основу выполненных исследований известных в литературе исходных положений трехмерной термоупругости; корректностью математической постановки минимаксной задачи оптимизации термонапряженного состояния; строгостью используемых численных методов; соответствием

результатов в частных случаях известным в литературе; сопоставлением решений тестовых задач, построенных по различным вариантам численной реализации предложенного метода.

Практическая ценность. Предложенная методика расчета и оптимизации напряженного состояния толстостенных оболочек и соответствующее программное обеспечение могут быть использованы при разработке технологии изготовления и упрочняющей термообработки толстостенных элементов конструкций, а также построении рациональных схем нагружения трубопроводов в процессе их подъема и укладки непрерывным способом. Прикладные результаты и комплексы программ переданы для использования заинтересованным организациям и в Государственный фонд алгоритмов и программ.

Апробация работы. Основные результаты диссертационной работы докладывались на Международной научно-технической конференции "Актуальные проблемы фундаментальных наук" (Москва, 1991), III Всесоюзной конференции "Смешанные задачи механики деформируемого тела" (Харьков, 1985), VI Всесоюзной конференции по управлению в механических системах (Львов, 1988), Всесоюзном симпозиуме молодых ученых "Методология системных исследований" (Львов, 1985), Всесоюзных школах молодых ученых: II "Проблемы оптимизации в машиностроении" (Харьков-Алушта, 1986), "Численные методы механики сплошной среды" (Красноярск, 1987), VII "Надежность больших систем" (Свердловск-Ташкент, 1988), VII "Проблемы управления" (Таллинн, 1987), II "Тепломассообмен в энергетических установках и технологических агрегатах" (Днепропетровск, 1988), Сибирской школы по вычислительной математике (Новосибирск, 1986).

В целом работа докладывалась на семинаре отдела теории физико-механических полей и специализированном семинаре по механике деформируемого твердого тела Института прикладных проблем механи-

ки и математики им. Я.С.Подстригача АН Украины.

Публикации. Результаты выполненных исследований опубликованы в 16 работах.

Объем работы. Диссертационная работа состоит из введения, трех глав основного материала, заключения и содержит 100 страниц машинописного текста, 37 иллюстраций, 6 таблиц и библиографический список, включающий 95 наименований.

На защиту выносятся: математическая постановка задач оптимизации напряженного состояния толстостенных оболочек вращения по локальному критерию оптимальности выбором функций распределения силовой нагрузки и температуры внешней среды; предложенная методика решения рассматриваемых мимаксных задач оптимизации; полученные результаты выполненных исследований конкретных экстремальных задач.

СОДЕРЖАНИЕ РАБОТЫ

Во введении дано обоснование актуальности и важности вопросов, решению которых посвящена диссертация, приведен обзор близких по направлению работ, сформулированы основные положения, которые выносятся на защиту, а также кратко изложено содержание работы по главам.

В первой главе сформулирована математическая постановка задач оптимизации напряженно-деформируемого состояния толстостенных оболочек вращения с критерием оптимальности в виде локального функционала выбором функций распределения температуры внешней среды и поверхностных усилий и предложена методика ее решения.

Рассмотрена толстостенная оболочка, боковые поверхности которой являются поверхностями вращения. В качестве базисной принята поверхность, образованная вращением вокруг оси z участка

гладкой кривой $R=R(z)$. Введена смешанная ортогональная система координат (s, φ, γ) , связанная с базисной поверхностью. В недеформированном состоянии оболочка занимает область

$$V = \{X \mid (s, \varphi, \gamma) \mid |s| \leq l, 0 \leq \varphi \leq 2\pi, h_-(s) < \gamma < h_+(s)\},$$

ограниченную поверхность A , где $h_{\pm}(s) \in C^2([-l, l])$.

Оболочка находится под воздействием стационарных внешних объемных сил \vec{P} и поверхностных усилий \vec{p}_n в условиях конвективного теплообмена с внешней средой с температурой t_c и относительным коэффициентом теплообмена α .

Связь между функциями \vec{p}_n , t_c , \vec{P} и фазовыми координатами: температурой T , вектором перемещений \vec{u} , тензором напряжений $\hat{\sigma}$ и деформаций $\hat{\epsilon}$ описывается соотношениями трехмерной линейной стационарной несвязанной термоупругости.

Принято, что на боковых поверхностях в областях A_p и A_t функции $\vec{p}_n(X) = \vec{p}_n^0(X)$, $t_c(X) = t_c^0(X)$, соответственно, являются функциями управления. На остальной части (области A/A_p и A/A_t , соответственно) функции $\vec{p}_n(X)$ и $t_c(X)$ заданы.

В качестве допустимых управлений принимаются ограниченные кусочно-непрерывные функции $\vec{p}_n(X)$ и $t_c(X)$ с областей допустимых изменений

$$|\vec{p}_n^0(X)| \leq p_*, \quad X \in A_p, \quad (1)$$

$$0 \leq t_c^0(X) \leq t^*, \quad X \in A_t, \quad (2)$$

удовлетворяющие условию Дирихле по координатам z и φ в области A , в также условиям, вытекающим из заданных дополнительных ограничений на фазовые координаты (функции искомого решения рассматриваемой задачи термоупругости). Такие ограничения включают условия упругого деформирования в форме Губера-Мизеса

$$\min_{X \in V} I_2(\hat{\epsilon}(X)) \leq 8 \sigma_T^2 / 3, \quad (3)$$

а также задание пределов допустимых изменений температуры и вектора перемещений в подобластях A_T и A_U , которые, в частности, могут иметь вид

$$|T(X) - T^*(X)| \leq \varepsilon_T, \quad X \in A_T, \quad A_T \subset A_t, \quad (4)$$

$$|\hat{u}(X) - \hat{u}^*(X)| \leq \varepsilon_U, \quad X \in A_U, \quad A_U \subset A_p, \quad (5)$$

где тензор $\hat{s}(X)$ - дивинатор тензора напряжений $\hat{\sigma}$, $I_2(\hat{s})$ - второй скалярный инвариант тензора \hat{s} , σ_T - предел текучести, \hat{u}^* , T^* - заданные распределения перемещений и температуры, $\varepsilon_T, \varepsilon_U > 0$.

Условие (5) должно быть согласовано с принятыми условиями закрепления оболочки.

В качестве критерия оптимизации напряженного состояния

$K[\hat{p}_n^0, t_0^0]$ выбран функционал

$$K[\hat{p}_n^0, t_0^0] = \max_{X \in V} \varkappa(\hat{\sigma}(X)), \quad (6)$$

где $\varkappa(\hat{\sigma}(X))$ - локальная мера напряженного состояния, в качестве которой, в частности, можно принять плотность энергии упругой деформации или энергии формоизменения.

Ставится следующая задача оптимизации. Среди всех допустимых управлений $\hat{p}_n^0(X)$ ($X \in A_p$) и $t_0^0(X)$ ($X \in A_t$) найти такие, которые обеспечивали бы минимум выбранного критерия оптимизации

$$\min_{\hat{p}_n^0(X), t_0^0(X)} K[\hat{p}_n^0, t_0^0] \quad (7)$$

Предлагаемая схема решения поставленной задачи состоит в поэтапном сведении минимаксной задачи оптимального управления к задаче безусловной минимизации негладкой функции.

На первом этапе искомые управления \hat{p}_n^0 и t_0^0 представлялись в N, M -приближении в виде суммы двух слагаемых

$$\hat{p}_n^0(s, \varphi) = \hat{p}_0^0(s, \varphi) + \hat{p}_1^{(N, M)}(s, \varphi), \quad t_0^0(s, \varphi) = t_0^0(s, \varphi) + t_1^{(N, M)}(s, \varphi). \quad (8)$$

Здесь $\hat{p}_0^0(s, \varphi)$ и $t_0^0(s, \varphi)$ - принятое нулевое приближение искомого оптимального управления.

$$\bar{p}_1^{(N,M)}(s, \varphi) = \sum_{\alpha=1}^M \sum_{\beta=1}^N \bar{a}_{\alpha\beta}^{(N,M)} Z_{\alpha}^p(s) \Phi_{\beta}^p(\varphi), \quad X \in A_p, \quad (9)$$

$$t_1^{(N,M)}(s, \varphi) = \sum_{\alpha=1}^M \sum_{\beta=1}^N b_{\alpha\beta}^{(N,M)} Z_{\alpha}^t(s) \Phi_{\beta}^t(\varphi), \quad X \in A_t,$$

где $Z_{\alpha}^p(s)$, $\Phi_{\beta}^p(\varphi)$, $Z_{\alpha}^t(s)$, $\Phi_{\beta}^t(\varphi)$ ($\alpha=1+N$, $\beta=1+N$) - выбранные линейно-независимые функции, $\bar{a}_{\alpha\beta}^{(N,M)}$ и $b_{\alpha\beta}^{(N,M)}$ - искомые коэффициенты представления.

Предложенное представление (8) позволяет свести исходную минимаксную задачу оптимального управления (1)-(7) к задаче минимизации неявно заданной функции

$$\Phi(\bar{a}_{\alpha\beta}^{(N,M)}, b_{\alpha\beta}^{(N,M)}) = \max_{X \in V} \pi(\hat{\sigma}(\bar{a}_{\alpha\beta}^{(N,M)}, b_{\alpha\beta}^{(N,M)}, X)) \quad (10)$$

на множестве, определяемом ограничениями (1)-(5).

Для нахождения функции Φ в явном виде необходимо явное представление фазовых координат T и \tilde{u} через функции управления \bar{p}_n^0 и t_n^0 . С этой целью, с использованием идеи И.Н.Векуа, температура T и вектор перемещений \tilde{u} представлены в виде суммы трех слагаемых $T(X) = T^{(0)}(X) + T_m^{(1)}(X) + T_{nk}^{(2)}(X)$, $\tilde{u}(X) = \tilde{u}^{(0)}(X) + \tilde{u}_m^{(1)}(X) + \tilde{u}_{nk}^{(2)}(X)$, (11) где $T^{(0)}(X)$ и $\tilde{u}^{(0)}(X)$ характерные частные решения уравнений теплопроводности и термодупругости,

$$T_m^{(1)} = \sum_{i,j=0}^m t_{ij}(z) P_i(x) P_j(y), \quad T_{nk}^{(2)} = \sum_{i=0}^n \sum_{j=0}^{2k} q_{ij}(s) P_i(\gamma) B_j(\varphi), \quad (12)$$

$$\tilde{u}_m^{(1)} = \sum_{i,j=0}^m \tilde{g}_{ij}(z) P_i(x) P_j(y), \quad \tilde{u}_{nk}^{(2)} = \sum_{i=0}^n \sum_{j=0}^{2k} \tilde{f}_{ij}(s) P_i(\gamma) B_j(\varphi),$$

$$B_j(\varphi) = \begin{cases} \cos j \varphi / 2, & \text{при } (-1)^j > 0 \\ \sin (j+1) \varphi / 2, & \text{при } (-1)^j < 0 \end{cases} \quad (13)$$

$P_n(x)$ - полиномы Лежандра порядка n , (z, x, y) - декартовы координаты. Коэффициенты разложения $t_{ij}(z)$, $\tilde{g}_{ij}(z)$, ($i, j=0 \dots m$), $q_{ij}(z)$,

$\vec{f}_{ij}(s)$ ($t=0+n$, $j=0+2k$) последовательно определялись из условий минимумов функционалов

$$\begin{aligned} \Pi[t_{ij}] &= \Pi\{T^{(1)}((t_{ij})) + T^{(0)}\}, \quad \Pi[q_{ij}] = \Pi\{T^{(2)}((q_{ij})) + T^{(1)} + T^{(0)}\}, \\ L[\vec{g}_{ij}] &= L\{\vec{u}^{(1)}((\vec{g}_{ij})) + \vec{u}^{(0)}, T^{(1)} + T^{(0)}\}, \\ L[\vec{f}_{ij}] &= L\{\vec{u}^{(2)}((\vec{f}_{ij})) + \vec{u}^{(1)} + \vec{u}^{(0)}, T^{(2)} + T^{(1)} + T^{(0)}\}, \end{aligned} \quad (14)$$

где $\Pi\{T\}$ и $L\{\vec{u}\}$ — функционалы задач теплопроводности и термодинамики

$$\begin{aligned} \Pi\{T\} &= \int_V (\nabla T)^2 dv + \int_A \alpha T (T - 2t_0) da, \\ L\{\vec{u}\} &= \int_V W(\vec{u}) dv - \int_A \vec{p}_n \cdot \vec{u} da, \quad W(\vec{u}) = W(\vec{u}, T) = \hat{\sigma} : \hat{\epsilon}. \end{aligned} \quad (15)$$

Минимизация функционалов (14) выполнялась методом Рунца с конечно-элементным представлением искомых функций или методами вариационного исчисления.

Задача условной минимизации функции Φ методом штрафных функций сводится к задаче безусловной минимизации соответствующей негладкой функции $H(\vec{a}_{\alpha\beta}^{(N,M)}, b_{\alpha\beta}^{(N,M)})$

$$\begin{aligned} H(\vec{a}_{\alpha\beta}^{(N,M)}, b_{\alpha\beta}^{(N,M)}) &= \Phi(\vec{a}_{\alpha\beta}^{(N,M)}, b_{\alpha\beta}^{(N,M)}) + S_3(I_2(\hat{a}(\vec{a}_{\alpha\beta}^{(N,M)}, b_{\alpha\beta}^{(N,M)}))) + \\ &+ S_1(\vec{p}_n^0(\vec{a}_{\alpha\beta}^{(N,M)}), \hat{u}(\vec{a}_{\alpha\beta}^{(N,M)}, b_{\alpha\beta}^{(N,M)})) + S_2(t_0^0(b_{\alpha\beta}^{(N,M)}), T(b_{\alpha\beta}^{(N,M)})) \end{aligned} \quad (16)$$

где S_1 , S_2 , S_3 — штрафные функции построенные на ограничениях (1) и (3), (2) и (4), (5), соответственно.

Минимизация негладкой функции $H(\vec{a}_{\alpha\beta}^{(N,M)}, b_{\alpha\beta}^{(N,M)})$ выполнена методом деформируемого многогранника Нелдера-Мида.

Исследованы условия существования и единственности решения рассматриваемой минимаксной задачи оптимизации напряженного состояния (1)–(7), а также условия сходимости предложенной методики решения.

Вторая глава посвящена решению задач оптимизации осесимметричного напряженного состояния оболочек выбором функции распределения температуры внешней среды. При этом объемные силы и поверхностные усилия отсутствуют, а за области определения управления A_t и ограничения на температуру A_T приняты

$$A_t = \left\{ X \left| (s, \varphi, \gamma) \right| |s| \leq b, 0 \leq \varphi \leq 2\pi, \gamma = h_+(s) \right\},$$

$$A_T = \left\{ X \left| (s, \varphi, \gamma) \right| |s| \leq d, 0 \leq \varphi \leq 2\pi, \gamma = h_+(s) \right\}.$$

В качестве локальной меры напряженного состояния $\hat{\sigma}(X)$ выбран $k I_2(\hat{\sigma}(X))$, где k - коэффициент пропорциональности.

Задачи оптимизации решены согласно методике, изложенной в первой главе. Область определения управления $|s| \leq b$ была разбита узлами $s = s_\alpha$ ($\alpha = 0 \dots M$) на M интервалов, и на каждом из них в качестве базисных функций конечномерного представления функции управления $t_0^0(s)$ выбраны полиномы Лежандра $P_\beta(s)$ ($\beta = 0 \dots N$), т.е.

$$t_1^{(N, M)}(s) = \sum_{\alpha=0}^M \sum_{\beta=0}^N b_{\alpha\beta}^{(N, M)} (S(s-s_\alpha) - S(s-s_{\alpha-1})) P_\beta(s) \quad (17)$$

где $S(s)$ - единичная функция Дирака.

С целью ускорения сходимости узлы s_α не фиксировались, т.е. в этом случае исходная задача сводилась к минимизации функции $\Phi(b_{\alpha\beta}^{(N, M)}, s_\alpha^{(N)})$. Принималось, что нулевые и первые слагаемые в (10) отсутствуют.

Численные исследования полученной функции управления, распределения температуры T , энергии формоизменения $k I_2(\hat{\sigma})$ и компонент тензора напряжений $\hat{\sigma}$ выполнены для цилиндрической оболочки постоянной и переменной толщины, а также конической оболочки постоянной толщины.

Для цилиндрической оболочки постоянной толщины исследования выполнялись в зависимости от следующих параметров: тонкостенности

оболочки (h/R), длины оболочки (l/R) ширины области управления A_t (b/R) и области ограничения на температуру A_T (d/R), параметра допустимого отклонения температуры в области A_T (ϵ_T/T^*) и значения Bi . На рис.1 показана зависимость от координаты z функции оптимального управления u и соответствующей ему температуры $T^{(+)}$ на внешней поверхности для разных значений параметра $\epsilon = \epsilon_T/T^*$. На рис.2 приведена зависимость максимальных значений целевой функции на внешней $I_2^{(+)}$ (кривая 1) и внутренней $I_2^{(-)}$ (кривая 2) поверхностях в зависимости от параметра b/R .

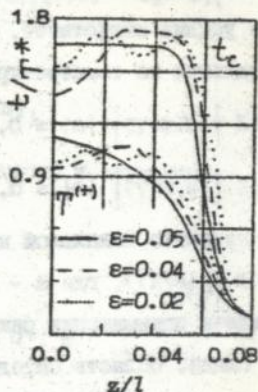


Рис. 1.

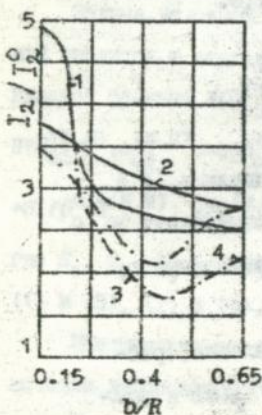


Рис.2.

Штрихпунктирными линиями на рис.2 для сравнения представлены значения целевой функции

$I_2^{(2)}(z)$ в центральном сечении $z=0$ на внешней $I_2^{(+)}$ (0) (кривая 3) и внутренней $I_2^{(-)}$ (0) (кривая 4) поверхностях. Установлено, что в зависимости от параметра b/R максимальное значение энергии формоизменения может достигаться как на внешней поверхности, так и на внутренней, как в центральном сечении $z=0$, так и вне его.

Выполнена оценка скорости сходимости по чебышевской норме конечномерного представления функции управления. Исследования показали, что выбранная система базисных функций обеспечивает высокую скорость сходимости. Так в расчетах для оболочки $l/R=4$, $h/R=0.04$, $d/R=0$, $T^*/T_0=10$, $Bi=1$ скорость сходимости близка к геометрической со знаменателем 0.12.

Проведено сравнение распределения температуры и компонент тензора напряжений, соответствующих оптимальному управлению, найденных при $n=1$ с найденными по теории оболочек Кирхгоффа-Лява при разных h/R . Показано, что при изменении h/R с 0.01 до 0.2 относительная разница в расчетных напряжениях возрастает с 6% до 35%.

Выполнено сопоставление полученных результатов минимаксной оптимизации с аналогичными, полученными на основе соответствующих интегральных критериев оптимизации. Установлено, что с увеличением h/R от 0.03 до 0.15 при $b/R=0.175$ разность между максимальными значениями энергии формоизменения, полученными за локальным и

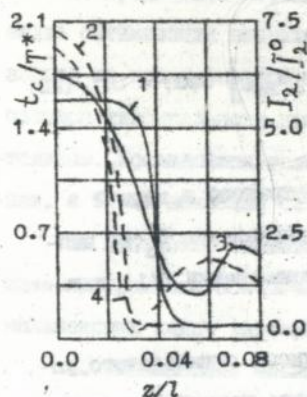


Рис. 3.

интегральными критериями оптимальности, уменьшается с 18% до 6%. Аналогично, с уменьшением b/R от 0.18 до 0.12 при $h/R=0.03$ разность между ними уменьшается с 56% до 18%.

На рис. 3 показана зависимость от координаты z функции t_c , найденной по локальному (кривая 1) и по соответствующему интегральному (кривая 2) критериям, а также соответствующих им максимальных по толщине значений энергии формоизменения (кривые 3 и 4).

Третья глава посвящена решению задач оптимизации несесимметричного напряженно-деформируемого состояния цилиндрической оболочки постоянной толщины выбором функции распределения нормальных поверхностных усилий.

Рассмотрена оболочка, находящаяся под воздействием объемных сил веса $\vec{P} = -\rho \vec{g}$ и поверхностных усилий $\vec{p}_n(z, \varphi)$ в области

$$A_D = \left\{ X \mid (z, \varphi, \gamma) \mid |z| \leq b, \pi/2 \leq \varphi \leq 3\pi/2, \gamma = h \right\},$$

распределенных по следующему закону

$$\tilde{p}_n(z, \varphi) = -p_n^0(z) \sin \varphi \cdot i_\gamma. \quad (18)$$

Функция $\tilde{p}_n^0(z)$ - функция управления с заданной областью допустимого изменения

$$0 \leq p_n^0(z) \leq p^*. \quad (19)$$

Вне области A_p поверхностные усилия $\tilde{p}_n(z, \varphi)$ равны нулю.

Выполнения условия (5) требуется в области

$$A_u = \left\{ X \mid (z, \varphi, \gamma) \mid |z| \leq a, \pi/2 \leq \varphi \leq 3\pi/2, \gamma = h \right\}.$$

Принято, что на краевых сечениях оболочки ($z = \pm l$) выполняются условия

$$\int_{-h}^h \int_0^{2\pi} (R+\gamma) u_y \, d\varphi d\gamma = 0, \quad \int_{-h}^h \int_0^{2\pi} (R+\gamma) \left[\partial u_y / \partial z + \alpha_k \sigma_{zz} u \right] \, d\varphi d\gamma = 0. \quad (20)$$

В качестве $\tilde{u}^*(X)$ выбрано $v_0 i_y$.

Задача решена согласно методики, рассмотренной в первой главе. Конечномерное представление функции управления $\tilde{p}_n^0(z)$ выбрано в виде (17). В представлении вектора перемещений (11) нулевая и вторая слагаемые приняты равными нулю.

В работе проведено исследование полученного оптимального управления в зависимости от следующих параметров: размеров поперечного сечения оболочки (h и R), длины оболочки (l/R), коэффициента упругого закрепления краев оболочки α_k при $z = \pm l$.

В исследуемых примерах для $\alpha_k > 0$ максимальное значение энергии формоизменения достигалось в двух точках. Такой результат является естественным в связи с использованием локального целевого функционала. Максимальное значение энергии формоизменения достигается при $\alpha_k = 0$ и с ростом α_k от 0 до ∞ эта величина монотонно убывает на 20%.

Полученные результаты положено в основу инженерной методики

расчета рациональных схем укладки и подъема магистральных трубопроводов.

В заключении приведены основные результаты работы и выводы.

ОСНОВНЫЕ РЕЗУЛЬТАТЫ РАБОТЫ И ВЫВОДЫ

1. В работе с позиций трехмерной теории упругости сформулирована математическая постановка задач оптимизации напряженного состояния толстостенных оболочек вращения по локальному критерию оптимальности выбором функций распределения силовой нагрузки и температуры внешней среды.

2. Предложена методика решения рассматриваемых минимаксных задач оптимизации напряженного состояния оболочек вращения, основанная на конечномерном представлении функций управления и вариационнополиномиального представления перемещений и температуры по толщине. Исследованы условия существования и единственности решения, а также доказана сходимость предложенной методики решения.

3. Построены вычислительные алгоритмы и создано соответствующее программное обеспечение для решения соответствующего класса минимаксных задач термоупругости.

4. Выполненные численные исследования решения задач оптимизации локального осесимметричного нагрева цилиндрической оболочки постоянной толщины в зависимости от геометрических параметров позволяют сделать следующие выводы:

а) с увеличением толщины оболочки (t/R) с 0.01 до 0.15 растет также максимальное значение энергии формоизменения возрастает в среднем 2.7 раза;

б) с увеличением ширины области (b/R) управления нагревом с 0.15 до 0.6 максимальное значение энергии формоизменения убывает в среднем 2 раза;

5. Сопоставление решений оптимальных по локальному и соот-

ветствующему интегральному критерию оптимальности показано, что с увеличением h/R от 0.03 до 0.15 при $b/R=0.175$ разность между максимальными значениями энергии формоизменения, полученными по локальному и интегральному критериям оптимальности уменьшается с 18% до 6%. Аналогично, с уменьшением b/R от 0.12 до 0.18 при $h/R=0.03$ разность между ними уменьшается с 56% до 35%.

6. Сравнение максимального значения энергии формоизменения, соответствующего оптимальному управлению, найденных при $n=1$ с найденным по теории оболочек Кирхгоффа-Лива показано, что с увеличением h/R с 0.01 до 0.2 относительная разность максимальных значений возрастает с 5% до 35%.

7. На модельных примерах показана эффективность использования предлагаемой методики решения задач оптимизации для оболочек переменной толщины.

8. Предложенная методика расчета и оптимизации напряженного состояния толстостенных оболочек и соответствующее программное обеспечение могут быть использованы при разработке технологии изготовления и упрочняющей термообработки толстостенных элементов конструкций, а также построении рациональных схем нагружения трубопроводов в процессе их подъема и укладки непрерывным способом.

Основные результаты диссертации изложены в работах:

1. Кисиль Л.Д. Минимаксная задача оптимизации напряженно-деформируемого состояния цилиндрической оболочки, находящейся в условиях нагрева и силового нагружения. /Материалы 11-ой конференции молодых ученых Института прикладных проблем механики и математики АН УССР, г. Львов, 1-3 октября 1985 г. В 2-х ч. Ч.1., С. 88-95. Рук. депонирована в ВИНТИ № 1089-В 87.
2. Бурак Я.И., Гера Б.В., Кисиль Л.Д. Смешанные экстремальные

- задачи термоупругости. /Смешанные задачи механики деформируемого тела. III Всесоюзная конференция. Харьков, 3-6 июня 1985 г. Тезисы докладов. - Харьков: Харьковский политехнический институт, 1985 г. - С.87.
3. Кисиль Л.Д. Минимаксная задача оптимизации неосесимметричного отжига тонкостенных труб большого диаметра. /Проблемы оптимизации в машиностроении. II Всесоюзная школа молодых ученых. Алушта, 16-22 мая 1986 г. Тезисы докладов. - Харьков, Харьковский политехнический институт, 1986. - С. 88-89.
4. Кисиль Л.Д. Программа нахождения условного минимаксума негладкой функции многих переменных. /Проблемы оптимизации в машиностроении. Классификатор математического обеспечения. - Харьков, Харьковский политехнический институт, 1986. - С. 37.
5. Гера Б.В., Кисиль Л.Д. Оптимальный по быстродействию нагрев пластины при ограничениях на температуру нагрева и температурные напряжения. // Мат. методы и физ.-мех. поля. - 1986. - Вып. 23. - С.68-72.
6. Кисиль Л.Д. Применение вариационно-асимптотического метода к построению расчетных моделей термоупругих оболочек и стержней. /Численные методы механики сплошной среды. Тезисы докладов Школы молодых ученых (Шушенское 28.05-03.06. 1987 г.) - Красноярск: Красноярский госуниверситет, 1987г. Ч. 2. - С.102-104.
7. Кисиль Л.Д. Минимаксная задача оптимального управления изгибом трубопроводов, находящихся под внутренним давлением протекаемой жидкости. /Теоретическая и прикладная гидродинамика, КГУ, 1988г. ч.1 Рук. депонирована в УкрНИИТИ инв № 2041 ст 19.08.1988 г. Ук. 88. - С. 70-75.
8. Бурак Я.И., Кисиль Л.Д. Применение чебышевской нормы в задачах оптимального управления напряженным состоянием термоупругих ци-

- линдрических оболочек. /VI Всесоюзная конференция по управлению в механических системах. Львов, 26-28 апреля 1988 г. Тезисы докладов. - Львов: Инст. приклад. проблем механики и математики АН УССР, 1988 г.- С.25.
9. Кисиль Л.Ю. Повышение надежности толстостенных оболочечных конструкций оптимизацией распределения нагрузки. /Расчет и управление надежностью больших механических систем. Свердловск, УрО АН СССР, 1988.- С. 120.
10. Бурак Я.И., Кисиль Л.Ю. Решение минимаксных задач оптимизации термоупругого состояния толстостенных оболочек переменной толщины при сложном нагружении. // Доклады АН УССР. Сер. А.-1989- №4.- С. 38-41.
11. Кисиль Л.Ю. Оптимизация схем укладки магистральных трубопроводов большого диаметра передвижной ремонтной колонной. /Материалы 13-ой конференции молодых ученых Института прикладных проблем механики и математики АН УССР, г. Львов, 11-12 мая 1989.- С. 60-65. Рук. депонирована в ВИНТИ № 7242-В 89.
12. Бурак Я.И., Кисиль Л.Ю. Минимаксная оптимизация напряженно-деформируемого состояния термоупругих систем / Актуальные проблемы фундаментальных наук. Москва, 1991. Сборник докладов международной научно-технической конференции. М.: Изд-во МГУ им. Баумана, 1991. Т. 1. Секция математического моделирования. - С. 35-38.
13. Бурак Я.И., Зозуляк В.Д., Кисиль Л.Ю. Программа определения напряженно-деформированного состояния трубопроводов при подъеме в траншее. Государственный фонд алгоритмов и программ Украины.

Л. Кисиль

11

466772

АВ 25.390
АВ 25.390

~~АВ~~

Подписано к печати 23. 01. 92. Формат 60×84¹/₁₆.
Печать офсетная. Тираж 100. Зак. 37. Бесплатно.
Тип. ПТУ № 58. 290008, Львов, Ив. Федорова, 9.

~~АВ~~