МИНИСТЕРСТВО ОБРАЗОВАНИЯ И НАУКИ РОССИЙСКОЙ ФЕДЕРАЦИИ

ФЕДЕРАЛЬНОЕ ГОСУДАРСТВЕННОЕ АВТОНОМНОЕ ОБРАЗОВАТЕЛЬНОЕ УЧРЕЖДЕНИЕ ВЫСШЕГО ОБРАЗОВАНИЯ «САМАРСКИЙ НАЦИОНАЛЬНЫЙ ИССЛЕДОВАТЕЛЬСКИЙ УНИВЕРСИТЕТ имени академика С.П. КОРОЛЕВА» (Самарский университет)

МОДЕЛИРОВАНИЕ ТЕПЛОВОГО И ПРОЧНОСТНОГО СОСТОЯНИЯ ЭЛЕМЕНТА КОРПУСА КАМЕРЫ ЖРД

Рекомендовано редакционно-издательской комиссией института двигателей и энергетических установок в качестве электронных методических указаний

Составители В.А. Борисов, А.Ю. Тисарев

C A M A P A 2017

Составители В. А. Борисов, А. Ю. Тисарев

Рецензент: кандидат техн. наук, доцент В. С. Егорычев

Моделирование теплового и прочностного состояния элемента корпуса камеры ЖРД: электрон. метод. указания / сост. В.А. Борисов, А.Ю. Тисарев. – Самара: Изд-во Самарского университета, 2017. – Электрон. и граф. дан. (3,59 Мбайт). – 1 эл. опт. диск (CD-ROM).

Методические указания предназначены для выполнения лабораторной работы по методике расчета температуры и прочности элемента корпуса камеры ЖРД с проточным охлаждением с использованием метода конечных элементов и пакета ANSYS Mechanical, составленной на основе учебного пособия «Сопряжённое моделирование тепловых, гидродинамических и прочностных процессов в системе охлаждения камеры ЖРД».

Учебное пособие предназначено для специалистов по специальности 24.05.02 «Проектирование авиационных и ракетных двигателей», изучающих дисциплины «Конструкция и проектирование ракетных двигателей», «Ракетные двигатели».

Электронное учебное пособие разработано на кафедре конструкции и проектирования двигателей летательных аппаратов Самарского университета.

УДК

© Самарский университет, 2017

Содержание

Введение	4
Задание к лабораторной работе	4
1 Формирование конечно-элементной модели частей корпуса	7
2 Расчёт теплового состояния камеры	13
3 Расчёт прочности корпуса камеры	18
3.1. Формирование численной модели элементов корпуса	18
3.2. Выбор граничных условий	20
3.3. Проведение расчёта и анализ результатов	22
Заключение	25
Литература	25

Введение

В методических указаниях приводится методика расчета температуры и прочности элемента корпуса камеры ЖРД с проточным охлаждением с использованием метода конечных элементов и пакета ANSYS Mechanical, составленная на основе учебного пособия [1].

Расчет температурного состояния корпуса всегда сопутствует прочностным расчетам, так как от температуры зависят температурные напряжения и деформации элементов конструкции, а также прочностные характеристики материалов.

Для упрощения расчета исследуется только элемент цилиндрической части камеры, на длине которого давления и температуры газа и охладителя можно принять постоянными (они задаются). Этот элемент с одной стороны закреплён в осевом направлении (Рисунок 1), но закрепление не препятствует радиальным деформациям.

Механические и физические свойства материалов заданы в таблице 3. В лабораторной работе предполагается, что материал стенки хромистая бронза БрХ0,8, в рассматриваемых условиях находится в пластическом состоянии. Материал наружной оболочки (рубашки) — сталь ЭИ-654 (может быть и другая сталь), работает в основном в упругой области деформации.

Предполагается выполнение работы студентами индивидуальное или групповое. Варианты задания различаются геометрическими размерами элемента камеры. В работе должны быть определены эпюры напряжений и деформаций в обоих оболочках, максимальные и средние напряжения в рубашке. Средние напряжения необходимо сравнить с напряжениями, определенными приближенным методом.

Задание к лабораторной работе

1.Исходные данные

Геометрия элемента камеры представлена на рисунке 1.



Рисунок 1 – Участок корпуса камеры сгорания

На рисунке:

d- внутренний диаметр,

D- наружный диаметр камеры.

Кроме того, не обозначены размеры:

h[/]- толщина стенки внутренней оболочки;

h^{//}- толщина рубашки.

Стенки между собой связаны ребрами, число которых Z , толщина ребра h_p , а высота $\delta.$

Четыре варианта размеров элемента приведены в таблице 1.

Таблица 1 – Геометрические характеристики элемента корпуса

Вариант	d, мм	h′, мм	δ, мм	h ^{//} , мм	Ζ	h _p , мм	D, мм	примечание
1	150	1	4	4	60	1	168	
2	200	1	4	4	90	1	218	
3	250	1,5	5	5	108	1,3	273	
4	300	1,5	5	6	120	1,5	325	

2. Нагрузки и температура деталей элемента

На внутреннюю поверхность стенки диаметром d падает тепловой поток от газа, температура поверхности стенки - $T_{cm\Gamma}$, на эту же поверхность действует давление газа p_{κ} .

Температура наружной поверхности этой стенки T_{cmX} зависит от отвода тепла в охладитель. Между оболочками протекает охладитель, его давление p_x , а температура T_X .

Наружняя оболочка (рубашка) имеет температуру T_P , которая зависит от отвода тепла в окружающее пространство. Все эти данные задаются, один вариант их приведен в таблице 2.

Давление газа по длине элемента	8·10 ⁶ Па
постоянное, рк	
Давление охладителя принимаем	9,5·10 ⁶ Па
постоянное, р _х	
Температура внутренней поверхности	800 K
стенки постоянная, Т _{стГ}	
Температура поверхности стенки со стороны	760 K
охладителя постоянная, Т _{стХ}	
Температура рубашки постоянная, Т _Р	500 K
Материал стенки	БрХ08

Таблица 2 – Давления и температуры поверхностей элемента

3. Задание к лабораторной работе

<u>Предварительная работа</u>: Построить объёмную модель элемента корпуса (рисунок 1) в соответствии с заданным вариантом.

Основная часть работы:

1 Формирование конечно-элементной модели частей корпуса

- 2 Расчёт теплового состояния элемента камеры
- 3 Расчёт прочности корпуса камеры
- 3.1 Формирование численной модели элементов корпуса
- 3.2 Выбор граничных условий
- 3.3 Проведение расчёта и анализ результатов

1 Формирование конечно-элементной модели частей корпуса

На первом этапе необходимо сформировать конечно-элементную модель элемента корпуса камеры для расчёта его теплового состояния.

Используется следующий порядок построения модели.

1. Создаётся 3D-модель сектора корпуса (NX, SolidWorks, КОМПАС и др.). Для построения гексагональной конечно-элементной сетки, на этапе создания модели необходимо разделить объём на элементарные участки по аналогии, показанной на рисунке 2.



Рисунок 2 – 3D модель участка стенки камеры

Далее данная модель экспортируется в формат .x_t (Parasolid).

2. Запускается ANSYS Mechanical и импортируется геометрическая модель:

Utility Menu (UM) \rightarrow File \rightarrow Import \rightarrow PARASOLID (.x_t)...

- 3. Для отображения объёмов и поверхностей необходимо проделать следующую операцию:
 - 1) UM \rightarrow PlotCtrls \rightarrow Style \rightarrow Solid Models Facets \rightarrow Normal Faceting \rightarrow \rightarrow OK;
 - 2) UM \rightarrow Plot \rightarrow Volumes;



Рисунок 3 – Модель сектора камеры

4. Для теплового анализа камеры необходимо создать следующие типы конечных элементов: SOLID70 и SHELL131.

Main Menu (MM) \rightarrow Preprocessor \rightarrow Element Type \rightarrow Add/Edit/Delete \rightarrow Add \rightarrow Solid 70 или Shell 131 \rightarrow CLOSE.

5. Создаются модели материалов и определяются их свойства: $MM \rightarrow$ Preprocessor \rightarrow Material Props \rightarrow Material Models.

Наименование	обозначение	БрХ08	ЭИ-654
модуль упругости	Е (ЕХ), МПа	1,19·10 ⁵	1,6·10 ⁵
коэф. Пуассона	μ (PRXY)	0,36	0,3
предел текучести	$\sigma_{0.2}$ (Yield Stss),	220	640
	МПа		
касательный модуль	$\mathbf{E}_{\mathbf{k}}$ (Tang Mod),	1270	4010
	МПа		
плотность	ρ (DENS), kg/m ³	8900	7510
коэф. теплового	а (ALPX), 1/град	18,9·10 ⁻⁶	17,8.10-6
расширения			
коэф. теплопроводности	λ (KXX), Bt/m·K	314	15,9

Таблица 3 – Механические и физические свойства материалов

- 1) Mat Model Number 1 (БрХ08):
 - Structural→ Linear→ Elastic→ Isotropic→ EX: 1.19e11 и PRXY: 0.36;
 - Structural→ Nonlinear→ Inelastic→ Rate Independent→
 →Isotropic Hardening Plasticity→ Mises Plasticity→
 →Bilinear→ Yield Stss: 220e6 и Tang Mod: 1270e6;
 - Structural \rightarrow Density \rightarrow DENS: 8900;
 - Structural→ Thermal Expansion→ Secant Coefficient→ →Isotropic→ ALPX: 18.9e-6;
 - Thermal \rightarrow Conductivity \rightarrow Isotropic \rightarrow KXX: 314;
- 2) Material \rightarrow New Models \rightarrow 2;

Свойства для второго материала ЭИ-654 определяются аналогично первому (используя значения из табл.3);

6. Построение сетки следует начать с разбиения рёбер:

MM→ Preprocessor→ Meshing→ Size Cntrls→ Manual Size→ →Lines→ Picked Lines→ Выбираются линии.



Рисунок 4 – Разбиение рёбер

A Element Sizes on Picked Lines	X
[LESIZE] Element sizes on picked lines	
SIZE Element edge length	
NDIV No. of element divisions	3
(NDIV is used only if SIZE is blank or zero)	
KYNDIV SIZE,NDIV can be changed	✓ Yes
SPACE Spacing ratio	
ANGSIZ Division arc (degrees)	
(use ANGSIZ only if number of divisions (NDIV) and	
element edge length (SIZE) are blank or zero)	
Clear attached areas and volumes	□ No
ОК	Cancel Help

Рисунок 5 – Назначение числа конечных элементов

Рекомендуется задавать не менее трёх элементов по толщине.

7. После того как все линии разбиты, необходимо разбить базовую поверхность элементами SHELL131.

1) Выбор типа элемента: MM \rightarrow Preprocessor \rightarrow Meshing \rightarrow MeshTool \rightarrow Element Attributes \rightarrow Set.

<u>File Select List Plot PlotCtrls M</u>	<u>V</u> orkPlane Pa <u>r</u> ameters <u>M</u> acro Me <u>n</u> u	uCtrls <u>H</u> elp		
□ ☞ ■ @ @ @ ? ■		- E Ct	MeshTool	
Toolbar			Element Attributes:	
SAVE_DB RESUM_DB QUIT PO	WRGRPH GPLOT APLOT EPLOT	VPLOT LPLOT NPLOT	Global	S
Main Menu Image: Constants Image: Preprocessor Image: Constants Image: Preprocessor Image: Constants Image: Real Constants Image: Constants Image: Real Constant KPs Image: Real Constants Image: Real Constant KPs Image: Real Constant KPs Image: Real Constant KPs Image: Real Constant KPs <t< th=""><th>VOLUMES MAT NUM</th><th>Meshing Attributes Default Attributes for Meshing [TYPE] Element type number I I I I I I I I I I I I I I I I I I I</th><th>Image: State of the state</th><th>Clear Clear Clear Flip Clear tex Wweep</th></t<>	VOLUMES MAT NUM	Meshing Attributes Default Attributes for Meshing [TYPE] Element type number I I I I I I I I I I I I I I I I I I I	Image: State of the state	Clear Clear Clear Flip Clear tex Wweep

Рисунок 6 – Выбор типа элемента SHELL131

- 8. Разбиение грани элементами SHELL31.
- В диалоговом окне MeshTool необходимо выбрать (рисунок 7):

- 1) Areas в окне Mesh;
- 2) Quad и Mapped в окне Shape;
- 3) Нажать кнопку Mesh;
- 4) Выбрать все торцовые грани корпуса;
- 5) Нажать ОК.

MeshTool					
Element Attrib	utes:				
Global	•]Set			
🗌 Smart Size					
<u> </u>	0	•			
Fine	в	Coarse			
Size Controls:					
Global	Set	Clear			
Areas	Set	Clear			
Lines	Set	Clear			
	Сору	Flip			
Layer	Set	Clear			
Keypts	Set	Clear			
Mach:					
Shana: C	Tri				
Shape: (Tri (Quad ***					
	Mappeu	C cheep			
3 0	or 4 sided	-			
Mach V Clear					
3 2					
Refine at: Elements					
Refine					
Close Help					

Рисунок 7 – Mesh Tool

Разбиение торцовых граней модели оболочечными элементами проводится для последующего создания трёхмерных элементов, путём вытягивая исходных элементов вдоль направляющей. Данная операция проводится командой Sweep.

9. Построение объёмной конечно-элементной модели:

1) выбор типа элемента и материала;

 $MM \rightarrow Preprocessor \rightarrow Meshing \rightarrow MeshTool \rightarrow Element Attributes \rightarrow Set.$

В графе Element Туре Number выбирается элемент SOLID70 и в графе Material Number номер соответствующего материала.

2) в графе Mesh выбрать Volume;

3) в графе Shape выбрать Sweep;

4) нажать Mesh, выбрать объёмы стенки и нажать ОК;

5) повторить последовательность действий для разбиения объёмов рубашки;



Рисунок 8 – Выбор объёма для команды SWEEP



Рисунок 9 – Результат, получаемый после выполнения команды

SWEEP

10. Удаление оболочечных элементов SHELL131:

1) зайти в MeshTool;

 $MM \rightarrow Preprocessor \rightarrow Meshing \rightarrow MeshTool/$

2) в графе Mesh выбрать Volume;

3) очистить модель от оболочечных элементов, нажав кнопку Clear и далее Pick All.

2 Расчёт теплового состояния камеры

Для теплового расчёта необходимо на поверхности стенки и рубашки задать граничные условия. В данной работе рассматриваются граничные условия первого рода – температуры.

Примечание: значение температур необходимо задавать в Цельсиях.

Определение тепловых граничных условий и расчёт теплового состояния камеры проводится в следующей последовательности:

1) задание температуры внутренней поверхности стенки Т_{стГ}:

 $\mathsf{MM} \rightarrow \mathsf{Preprocessor} \rightarrow \mathsf{Loads} \rightarrow \mathsf{Define} \ \mathsf{Loads} \rightarrow \mathsf{Apply} \rightarrow \mathsf{Thermal} \rightarrow$

 \rightarrow Temperature \rightarrow on Areas \rightarrow Выбирается поверхность



Рисунок 10 – Выбор поверхности горячей стенки

Apply TEMP on Areas	
[DA] Apply TEMP on areas	
Lab2 DOFs to be constrained	All DOF
	TEMP
	TE2
	TTOP
	TEMP
Apply as	Constant value 💌
If Constant value then:	
VALUE Load TEMP value	527
KEXPND Apply TEMP to boundary li	□ No
OK Apply	Cancel Help

Рисунок 11 – Задание температуры $T_{ct\Gamma}$

Таким же образом задаются другие температуры





Рисунок 13 – Выбор поверхностей

для температуры T_P

Рисунок 12 – Выбор поверхностей для температуры T_{стХ}



Рисунок 14 – Выбор поверхностей для температуры T_x Рисунок 15 – Результат наложения температур

2) так как мы моделируем только 1 сектор модели, необходимо чтобы значения температур в узлах граней сектора совпадали. Для этого создаются CP (Coupling) связи, которые наложат на узлы соответствующие ограничения. Перед выполнением данной команды необходимо выбрать только узлы соответствующих граней (рисунок 16). В данном случае CP связи можно создать, используя следующую команду Preprocessor > Coupling / Ceqn > Offset Nodes. Данная команда выполнится в том случае, если радиальная и осевая координаты в цилиндрической системе координат связываемых узлов будут одинаковыми. В противном случае необходимо задать значение возможного отклонения TOLER.



Рисунок 16 – Узлы, принадлежащие граням циклической симметрии.

[CPCYC] Define Coupled DOFs Between Offset Nodes	
Lab DOF for coupled nodes	TEMP
TOLER Tolerance for offset	0
KCN Coordinate system	5
DX Offset in X-direction	0
DY Offset in Y-direction	1.6
DZ Offset in Z-direction	0
KNONR Node rotations	Rotate nodes 🔹
OK Cancel	Help

Рисунок 17 – Опции команды Offset Nodes

В окне Coordinate system выбрана система координат №5, что обозначает цилиндрическую систему координат с осью у. Если у модели осью является ось Z, то введите 1.

3) расчёт теплового состояния:

- $MM \rightarrow Solution \rightarrow Analysis Type \rightarrow New Analysis \rightarrow Steady-State;$
- $MM \rightarrow Solution \rightarrow Solve \rightarrow Current LS;$

4) просмотр результатов:

MM→ General Postproc→ Plot Results→ Contour Plot→ Nodal Solu:

∧ Contour Nodal Solution Data					×
Item to be contoured					
Favorites Modal Solution Modal Solution Modal Temp Construction Modal Temp Construction Construction Thermal Gradien Thermal Flux	e <mark>rature</mark> eratures i				4
۲.					× >
Undisplaced shape key					
Undisplaced shape key	Deformed shape of	only			_
Scale Factor	Auto Calculated		- 0)	
Additional Options					۲
		OK	Apply	Cancel	Help

Рисунок 18 – Просмотр результатов



Рисунок 19 – Результат теплового расчёта

5) сохранение результатов:

UM→ Plot Ctrls→ Write Metafile→ Invert White/Back→ Сохранить:



Рисунок 20 – Сохранение

результатов



Рисунок 21 – Результат,

сохранённый в документе

3 Расчёт прочности корпуса камеры

Расчёт прочности элемента корпуса методом конечных элементов проводится в следующей последовательности.

- 1. Формирование численной модели элементов корпуса.
- 2. Выбор граничных условий.
- 3. Проведение расчёта и анализ результатов.

3.1 Формирование численной модели элементов корпуса

Расчёт напряжённо-деформированного состояния (НДС) элементов корпуса камеры проводится на копии модели, которая уже использовалась для анализа её температурного состояния. однако для расчёта НДС необходимо внести в модель следующие изменения:

- удалить значения температур с поверхностей;
- преобразовать тепловые типы конечных элементов в структурные (конструкционные);
- создать связи, задающие равенство угловых координат на противоположных узлах, принадлежащих граничным граням.
- 1) удаление значений температур с поверхностей:

 $MM \rightarrow Preprocessor \rightarrow Loads \rightarrow Define Loads \rightarrow Delete \rightarrow Thermal \rightarrow \rightarrow Temperature \rightarrow on Areas \rightarrow Pick All;$

преобразование тепловых типов элементов в структурные:
 MM→ Preprocessor→ Element Type→ Switch Element Type→ Thernal to Struc;

N Switch Elem Type	x
[ETCHG] Switch Element Types Depending on Analys	is
Change element type	Thermal to Struc 🔹
OK Cancel	Help

Рисунок 22 – Окно Switch Elem Туре

3) Создание связей, имитирующих циклическую симметрию модели:

Сначала необходимо удалить тепловые СР связи, задающие равенство температур на узлах. Для этого необходимо выполнить команду Del Coupled Sets (Preprocessor > Coupling / Ceqn > Del Coupled Sets) и выбрать все существующие СР связи, как показано на рисунке 23.

▲ Delete Coupled DOF Sets		x
[CPDELE] Delete Coupled DOF Sets NSET1,NSET2,NINC Range of sets Nsel Of nodes in set, delete if	all All are selected	all all
ОК Арр	ly Cancel	Help

Рисунок 23 – Окно Delete Coupled DOF Sets

Далее необходимо создать СР связи, имитирующие циклическую симметрию модели. Для этого требуется задать равенство угловых координат на противоположных узлах, принадлежащих граничным граням. Для этого воспользуемся командой Offset Nodes (Preprocessor > Coupling / Ceqn > Offset Nodes) и заполним необходимые данные (рисунок 24).

▲ Couple Offset Nodes	×
[CPCYC] Define Coupled DOFs Between Offset Nodes	
Lab DOF for coupled nodes	UY 🔻
TOLER Tolerance for offset	0
KCN Coordinate system	5
DX Offset in X-direction	0
DY Offset in Y-direction	1.6
DZ Offset in Z-direction	0
KNONR Node rotations	Rotate nodes 💌
OK Cancel	Help

Рисунок 24 – Окно Couple Offset Nodes

3.2 Выбор граничных условий

При расчёте прочности камеры сгорания необходимо приложить следующие граничные условия:

1) запрет на перемещение вдоль оси камеры:

 $MM \rightarrow Preprocessor \rightarrow Loads \rightarrow Define \ Loads \rightarrow Apply \rightarrow Structural \rightarrow on$



Рисунок 25 – Выбор поверхности перпендикулярной оси камеры

Apply U,ROT on Areas	x
[DA] Apply Displacements (U,ROT) on Areas	
Lab2 DOFs to be constrained	All DOF UX UY UZ
	ROTX ROTY ROTZ
Apply as	UZ Constant value
If Constant value then:	
VALUE Displacement value	
OK Apply Cancel	Help

Рисунок 26 – Наложение запрета на перемещение вдоль оси камеры

2) давления в охлаждающих каналах и внутри камеры:

задание давления рк:

 $MM \rightarrow Preprocessor \rightarrow Loads \rightarrow Define Loads \rightarrow Apply \rightarrow Structural \rightarrow$

 \rightarrow Pressure \rightarrow on Areas:



Рисунок 27 – Выбор поверхности действия давления рк



Рисунок 28 – Задание значения давления р_к

Аналогично задаётся давление р_х





Рисунок 29 - Выбор поверхностей действия давления р_х Рисунок 30 – Результат наложения давлений

3) приложение рассчитанных температур:

 $MM \rightarrow Preprocessor \rightarrow Loads \rightarrow Define \ Loads \rightarrow Apply \rightarrow Structural \rightarrow$ Temperature \rightarrow From Therm Analy

В окне Name of results file выберите файл результатов теплового расчёта с расширением *.rth. Далее нажмите ОК.

3.3 Проведение расчёта и анализ результатов

1) проведение расчёта:

- $MM \rightarrow Solution \rightarrow Analysis Type \rightarrow New Analysis \rightarrow Static;$
- $MM \rightarrow Solution \rightarrow Solve \rightarrow Current LS;$

2) просмотр результатов:

 $\mathsf{MM} {\rightarrow} \mathsf{General} \; \mathsf{Postproc} {\rightarrow} \; \mathsf{Plot} \; \mathsf{Results} {\rightarrow} \; \mathsf{Contour} \; \mathsf{Plot} {\rightarrow} \; \mathsf{Nodal} \; \mathsf{Solu} {\rightarrow}$

 \rightarrow Stress \rightarrow von Mises stress \rightarrow OK:

Item to be contoured			
#Nodal Solution			-
DOF Solution			
Stress	at al atom		
V Componer	it of stress		
7.Componer	t of stress		
XY Shear str	ess		
YZ Shear str	BSS		_
🕫 XZ Shear str	ess		
1st Principal	stress		
2nd Principa	l stress		
Stross intens	stress		
won Mises st	ress		
Indicale cod chano kov			
Undersphered shape wey			
Undisplaced snape key	Deformed snape only		-
Scale Factor	Auto Calculated	-0	
Additional Options			8

Рисунок 31 – Просмотр

результатов



Рисунок 32 - Результат прочностного расчёта

3) сохранение результатов:

UM→ Plot Ctrls→ Write Metafile→ Invert White/Back→ Сохранить.

Последовательность определения средних напряжений по объёму элемента

Для анализа средних напряжений в сечениях стенки и рубашки, необходимо сначала выбрать элементы через (UM \rightarrow Select \rightarrow Select Entities. Выбрать Elements). После этого необходимо создать компоненты элементов UM \rightarrow Select \rightarrow Comp/Assembly \rightarrow Create Component).



Рисунок 33 – Создание компонентов набора элементов стенки и рубашки

CMSEL,S,RUBASHKA	CMSEL,S,STENKA			
*get,ecount,elem,0,count		*get,ecount,elem,0,count		
lim,elem_set,array,ecount,1,1,,,		*dim,elem_set,array,ecount,1,1,,,		
*dim,e_stress,array,ecount,1,1,,,		*dim,e_stress,array,ecount,1,1,,,		
dim,e_volu,array,ecount,1,1,,,		*dim,e_volu,array,ecount,1,1,,,		
*dim,s_x_v,array,ecount,1,1,,,		*dim,s_x_v,array,ecount,1,1,,,		
/post1		/post1		
ETABLE,estress,S,EQV		ETABLE, estress, S, EQV		
*do,i,1,ecount		*do,i,1,ecount		
*get,elem_n_min,elem,0,num,min		*get,elem_n_min,elem,0,num,min		
*get,e_stress(i),elem,elem_n_min,etab,estress		*get,e_stress(i),elem,elem_n_min,etab,estress		
*get,e_volu(i),elem,elem_n_min,volu		*get,e_volu(i),elem,elem_n_min,volu		
*voper, s_x_v(i), e_stress(i),mult, e_volu(i)		*voper, s_x_v(i), e_stress(i),mult, e_volu(i)		
esel,u,,,elem_n_min		esel,u,,,elem_n_min		
*enddo		*enddo		
*VSCFUN,volu_summ,SUM,e_volu		*VSCFUN,volu_summ,SUM,e_volu		
*VSCFUN,sv_summ,SUM, s_x_v		*VSCFUN,sv_summ,SUM, s_x_v		
Str_eq_r=sv_summ/volu_summ	23	Str_eq_st=sv_summ/volu_summ		

Средние напряжения в сечении для рубашки и стенки записаны соответственно как Str_eq_r и Str_eq_st . Данные результаты можно найти в MM-Parameters-Scalar Parameters.

Анализ напряжённо-деформированного состояния модели

В лабораторной работе необходимо получить:

1) Эпюры распределения эквивалентных напряжений и пластических деформаций в сечении рассматриваемого элемента корпуса.

2) Определить средние по объёму напряжения.

3) Рассчитать напряжения приближённым методом.

В расчете приближённым методом используется безмоментная теория оболочек, при которой напряжения по толщине стенки считаются постоянными. Если при этом принять, что напряжения в стенке достигли предела текучести материала $\sigma_{0,2}^{\ /}$ и материал в дальнейшем не упрочняется, то окружные напряжения в наружной оболочке (рубашке) можно определить по следующей формуле

$$\sigma_{y''}^{\ \prime\prime} = \frac{p_{k} \frac{d}{2} - \sigma_{0,2}{}^{\prime} h^{\prime}}{h^{\prime\prime}},$$

σ_y^{//} - окружные напряжения в рубашке (по величине они близки к эквивалентным);

 $\sigma_{0,2}$ - предел текучести стенки;

h', h'' - толщина стенки и рубашки, соответственно.

Значения напряжений должны быть занесены в следующую таблицу.

Таблица 4

Напрях	кения	Средние		Предел	$n = \sigma_{0,2} / \sigma_{cp}$	
по эпюре		напряжения	По	текучести	(Стенка работает в области упруго-	
σ _{max} ,ΜΠa	σ _{min} , MΠa		формуле	σ _{0,2} , МПа	пластических деформаций)	
Стенка						
Рубашка						

По результатам работы должны быть сделаны выводы:

- 1. Какое напряжённо-деформированное состояние стенки и рубашки.
- 2. Каков запас прочности по средним и максимальным напряжениям.
- 3. Удовлетворяет ли рассматриваемый элемент нормам прочности?

Предложить, как обеспечить прочность элемента.

Заключение

Как следует из приведённого обзора креплений ЖРД, их конструкция весьма разнообразна и определяется конкретным назначением и устройством двигателя и летательного аппарата. Общими остаются основные требования: прочность, жесткость и надёжность работы при минимальной массе.

При неподвижной установке двигателя конструкция креплений простая, но все детали крепления силовые, необходим расчет их прочности, рациональный выбор материала и технологии изготовления.

Крепления двигателя при подвижной установки могут весьма сложными, особенно, если необходимо обеспечить управление летательным аппаратом в пространстве относительно всех координатных осей. Примером такого крепления может быть карданный подвес с шаровой пятой [2].

Изучение материала пособия позволяет найти прототипы для решения конструкторских задач, поставленных в курсовых и дипломных проектах.

Литература

- Безменова Н. В. Сопряжённое моделирование тепловых, гидродинамических и прочностных процессов в системе охлаждения камеры ЖРД : электрон. учеб. пособие / Н. В. Безменова, В. А. Борисов, А. Ю. Тисарев, С. А. Шустов. – Самара : Изд-во Самар. гос. аэрокосм. ун-та им. С.П. Королёва (нац. исслед. ун-т), 2013. – Электрон. текстовые и граф. дан. (3,25 Мбайт). – 1 эл. опт. диск (CD – ROM).
- Борисов В. А. Компоновка ЖРД : электрон. метод. указания / В. А. Борисов, В. С. Мелентьев. Самара : Изд-во Самарского университета, 2017. Электрон. и граф. дан. (3,98 Мбайт). 1 эл. опт. диск (CD-ROM).