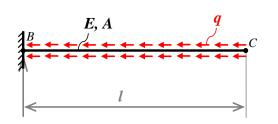
A-05 (ANSYS)

Формулировка задачи:



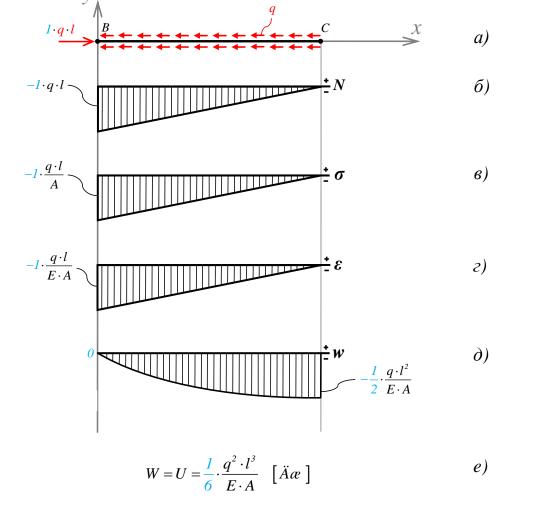
E – модуль упругости материала;

A – площадь поперечного сечения.

Puc. 1.

Найти: эпюра N – внутренняя осевая растягивающая сила; эпюра σ – осевое напряжение; эпюра ε – осевая деформация; эпюра w – осевое перемещение сечений; потенциальная энергия упругого деформирования U.

Аналитический расчёт (см. А-05) даёт следующие решения:

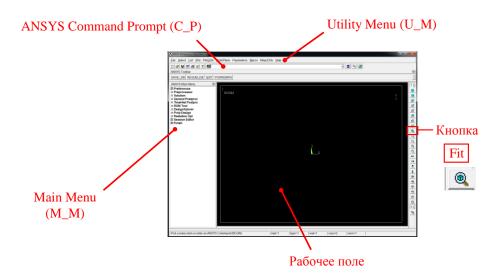


Задача данного примера: при помощи ANSYS Multyphisics получить эти же решения методом конечных элементов.

http://www.tychina.pro

Предварительные настройки:

Для решения задачи используется ANSYS Multiphysics 14.0:



С меню M_M и U_M работают мышью, выбирая нужные опции.

B окно C_P вручную вводят текстовые команды, после чего следует нажать на клавиатуре Enter.

Меняем чёрный цвет фона на белый:

U M > PlotCtrls > Style > Colors > Reverse Video

Убрать пункты меню, не относящиеся к прочностным расчётам:

M M > Preferences > Отметить "Structural" > ОК

Нумеровать точки и линии твердотельной модели, узлы и элементы модели конечноэлементной:

U_M > PlotCtrls > Numbering >
Отметить KP, LINE, NODE, установить Elem на "No numbering",
установить [/NUM] на "Colors & numbers" > OK

Увеличить размер шрифта:

U_M > PlotCtrls > Font Controls > Legend Font > Установить «Размер» на «22» > ОК
U_M > PlotCtrls > Font Controls > Entity Font > Установить «Размер» на «22» > ОК

Предварительные настройки выполнены, можно приступать к решению задачи.

Решение задачи:

Приравняв E, A, \mathbf{q} и l, κ единице, результаты получим в виде чисел, обозначенных на puc. l. синим цветом.

№	Действие	Результат
1	Задаём параметры расчёта — базовые величины задачи:U_M > Parameters > Scalar Parameters >E=1 > Accept >A=1 > Accept >Iz=1e6 > Accept >q=1 > Accept >1=1 > Accept >nu=0.3 > Accept > CloseIz — изгибный момент инерции поперечного сечения;nu — коэффициент Пуассона для металлов.	Scalar Parameters
2	Первая строчка в таблице конечных элементов – плоский балочный тип BEAM3: M_M > Preprocessor C_P > ET, 1, BEAM3 > Enter	
3	Первая строчка в таблице реальных констант: площадь A ; момент инерции Iz ; высота $l/10$. $C_P>R$, 1, A, Iz , $L/10>$ Enter	
4	Coйства материала стержня — модуль упругости и коэффициент Пуассона: M_M > Preprocessor > Material Props > Material Models > Structural > Linear > Elastic > Isotropic > EX пишем "E", PRXY пишем "nu" > OK > Закрываем окно«Deine Material Model Behavior».	

No	Действие	Результат
	Твердотельное моделирование	
	Ключевые точки – границы участков (две точки):	
	<pre>M_M > Preprocessor > Modeling > Create > Keypoints > In Active CS ></pre>	
	NPT пишем 1 X,Y,Z пишем 0,0,0	
5	> Apply >	Y X 2
	NPT пишем 2 X,Y,Z пишем <i>l</i> ,0,0	The state of the s
	> OK	
	Прорисовываем всё, что есть: U_M > Plot > Multi-Plots	
	Справа от рабочего поля нажимаем кнопку Fit	
	Один участок – одна линия между точками:	
6	M_M > Preprocessor > Modeling > Create > Lines > Lines > Straight Line > Левой кнопкой мыши нажать последовательно на 1 ключевую точку, потом на 2 > OK	Y L1 2
	Заделка:	
7	M_M > Preprocessor > Loads > Define Loads > Apply > Structural > Displacement > On Keypoints > Левой кнопкой мыши нажать на 1 ключевую точку > OK > Lab2 установить "All DOF" > OK	X I.1 _2

No	Действие	Результат
	Конечноэлементная модель	
	Указываем материал, реальные константы и тип элементов, на которые будут разбиты линии твердотельной модели:	
8	M_M > Preprocessor > Meshing > Mesh Attributes > Picked Lines > Левой кнопкой мыши нажать на линию L1 > OK > МАТ установить "1" REAL установить "1" TYPE установить "1 BEAM3" > OK	
9	Участок с распределённой нагрузкой нужно бить несколькими конечными элементами (чем их больше, тем выше точность и меньше наглядность): M_M > Preprocessor > Meshing > Size Cntrls > ManualSize > Lines > Picked Lines> Левой кнопкой мыши нажать на линию L1 > OK > NDIV пишем 10 > OK Обновляем изображение: U_M > Plot > Multi-Plots	X
10	Рабиваем линию на элементы (в данном случае, десять элементов): М_М > Preprocessor > Meshing > Mesh > Lines > Левой кнопкой мыши нажать на линию L1 > OK > Обновляем изображение: U_M > Plot > Elements	номера узлов

N₂	Действие	Результат
11	Переносим на конечноэлементную модель закрепления с модели твердотельной: M_M > Preprocessor > Loads > Define Loads > Operate > > Transfer to FE > All Solid Lds > OK	x 3 4 5 6 7 8 9 10 11 2
12	Распределённую осевую нагрузку q прикладываем непосредственно к балочным элементам. Элементы ориентированы потвердотельной линии L1, а линия — от т.1 до т.2, то есть, слева направо. Значит, распределённая нагрузка, направленная справа налево должна быть отрицательна: М_М > Preprocessor > Loads > Define Loads > Apply > Structural > Pressure > On Beams > Левой кнопкой мыши последовательно нажать из каждый из 10 балочных элементов > ОК > LKEY пишем 2 VALI пишем — q VALJ пишем — q VA	1 ELEMENTS U ROT PRES -1
	Расчёт	
13	Запускаем расчёт: M_M > Solution > Solve > Current LS Синхронно появляются два окна: белое информационное и серое исполнительное. Белое закрываем, на сером нажимаем ОК. Расчёт пошёл. Когда он закончится, появится окно «Solution is done!». Закройте это окно. Расчёт окончен.	

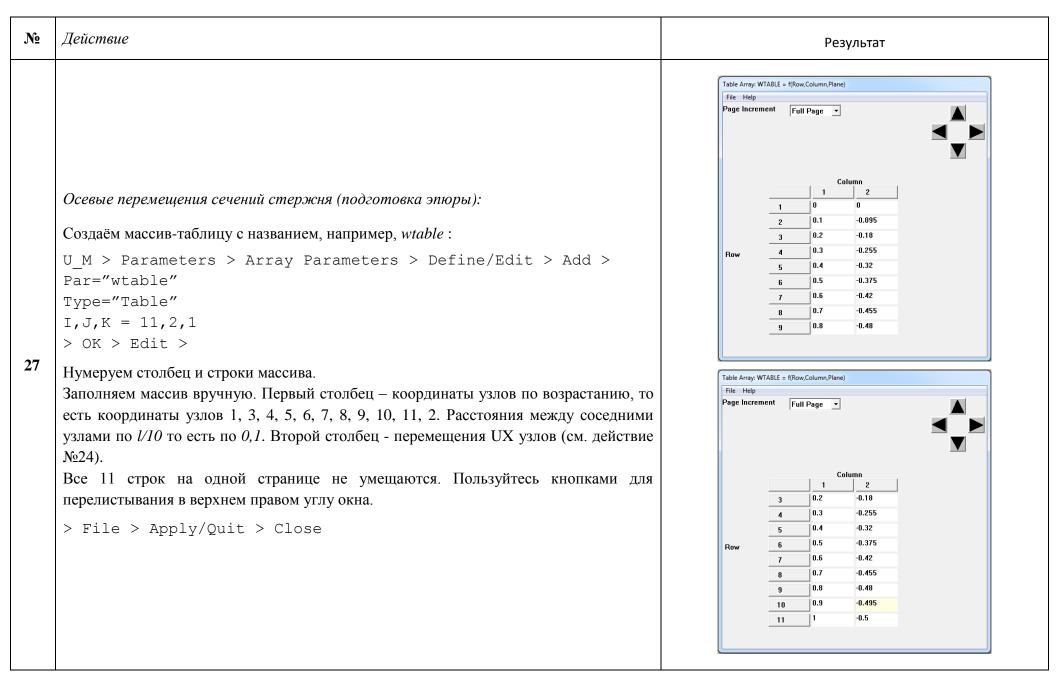
	Просмотр результатов	
	Скрываем оси системы координат: U M > PlotCtrls > Window Controls > Window Options >	
14	O_M > Flotetiis > Window controls > Window options > [/Triad] установить "Not Shown" > OK	1 3 4 5 6 7 8 9 10 11 2
	Силовая схема:	
	U_M > PlotCtrls > Symbols > [/PBC] устанавливаем в положение "For Individual" Убираем галочку с "Miscellaneous" [/PSF] устанавливаем в положение "Pressures" > OK >	
15	B окне "Applied Boundary Conditions" U установить "Off" Rot установить "Off" F установить "Symbol+Value" M установить "Symbol+Value" > OK >	1 13 4 5 6 7 8 9 10 11 2
	B окне "Reactions" NFOR установить "Off" NMOM установить "Off" RFOR установить "Symbol+Value" RMOM установить "Symbol+Value" > OK >	
	Обновляем изображение: U M > Plot > Elements	
	Получаем тот же результат, что и на <i>рис. 1а.</i> Зелёным цветом указана внешняя распределённая сила <i>q</i> , малиновым цветом – реакция.	

No	Действие	Результат
16	Цветовая шкала будет состоять из десяти цветов: U_M > PlotCtrls > Style > Contours > Uniform Contours > NCONT пишем 10 > OK	Uniform Contiours UCONT] Uniform Centours Window number Window 1 1 1 1 1 1 1 1 1 1
17	Cocmaвление эпюры внутренней растягивающей осевой силы: M_M > General Postproc > Element Table > Define Table > Add > "By sequence num", "SMISC,", "1" > Apply > "By sequence num", "SMISC,", "7" > OK > Close	
18	Прорисовка эпюры внутренней растягивающей осевой силы: М_М > General Postproc > Plot Results > Contour Plot > Line Elem Res > LabI установить "SMIS1" LabJ установить "SMIS7" > ОК Получаем тот же результат, что и на рис. 1б. Точно нуль у ANSYS не получился, получилось очень малое число 0,333·10 ⁻¹⁵ . Видим эпюру, высота каждого столбика которой можно определить по его цвету. Цифры 111 есть номера узлов конечноэлементной модели (см. действие №10).	1 LINE STRESS SUB =1 TIME=1 SMIS1 SMIS7 MIN =-1 ELEM=1 MAX = .222E-15 ELEM=10 1 3 4 5 6 7 8 9 10 11 2

No	Действие	Результат
19	Cocmaвление эпюры осевого напряжения: M_M > General Postproc > Element Table > Define Table > Add > "By sequence num", "LS,", "1" > Apply > "By sequence num", "LS,", "4" > OK > Close	
20	Прорисовка эпюры осевого напряжения: M_M > General Postproc > Plot Results > Contour Plot > Line Elem Res > LabI установить "LS1" LabJ установить "LS4" > ОК Получаем тот же результат, что и на рис. 1в. (только числа, выделенные на рис. 1в. синим цветом). Эпюра MIN=-1 , MAX≈0.	1 LINE STRESS SUB =1 TIME=1 LS1
21	Cocmaвление эпюры линейной осевой деформации: M_M > General Postproc > Element Table > Define Table > Add > "By sequence num", "LEPEL,", "1" > Apply > "By sequence num", "LEPEL,", "4" > OK > Close	
22	Прорисовка эпюры линейной осевой деформации: M_M > General Postproc > Plot Results > Contour Plot > Line Elem Res > LabI установить "LEPE1" LabJ установить "LEPE4" > ОК Получаем тот же результат, что и на рис. 1г. (только числа, выделенные на рис. 1г. синим цветом). Эпюра MIN=-1 , MAX≈0	1 LINE STRESS SUB =1 TIME=1 LEPEI LEPE4 MIN =-1 ELEM=1 MAX = .222E-15 ELEM=10 1 3 4 5 6 7 8 9 10 11 2

No	Действие	Результат
	Осевые перемещения (<i>puc.1d.</i>) в можно получить только дискретно, в узлах модели. Пра) Цветовая диаграмма (между узлами решение линейно интерполируется); б) Таблица перемещений в узлах; в) Дискретная эпюра (перемещение по всей длине элемента осредняется); г) Эпюра (линейная интерполяция). Последнее — наиболее наглядно, но и наиболее трудоёмко. Просмотрим перемещения в	
23	Осевые перемещения сечений стержня (цветовая шкала): M_M > General Postproc > Plot Results > Contour Plot > Nodal Solu > Nodal Solution > DOF Solution > X-Component of displacement > OK Цифры 111 есть номера узлов конечноэлементной модели (см. действие №10).	NODAL SOLUTION SUB =1 TIME=1 UX (AVG) RSYS=0 DMX =.5 SMN =5 MX 3 4 5 6 7 8 9 10 11 MN
24	Oceвые перемещения сечений стержня (таблица): M_M > General Postproc > List Results > Nodal Solution > Nodal Solution > DOF Solution > X-Component of displacement > OK Получаем окно "PRNSOL Command" с табличкой, где NODE — номер узла конечноэлементной модели, а UX — его перемещение по горизонтали ("+" — по оси X, "-" - против). Для того, чтобы вспомнить, где какой узел, выбираем: U_M > Plot > Nodes	FILE PRINT U NODAL SOLUTION PER NODE ***********************************

No	Действие	Результат
25	Вычисление дискретной эторы осевых перемещений: M_M > General Postproc > Element Table > Define Table > Add > В левом списке выбрать "DOF solution" потом в правом верхнем списке выбрать "Translation UX" > OK > Close	Define Additional Element Table Items
26	Прорисовка дискретной эпюры осевых перемещений: М_М > General Postproc > Plot Results > Contour Plot > Line Elem Res > LabI установить "UX" LabJ установить "UX" > ОК В рабочем поле появляется столбчатая диаграмма, аппроксимирующая эпюру осевых перемещений рис. 1д. Ширина столбика соответствует длине элемента, на котором он рисуется, высота указывается цветом (внизу рабочего поля приведена цветовая шкала), соответствует алгебраическому среднему перемещений w начального и конечного узлов элемента. Это легко проверить по таблице из действия 24. Чем больше будет количество элементов, на которые разбит рассматриваемый участок стержня, тем ближе эпюра, которую мы видим в рабочем поле, будет к эпюре рис. 1д.	1 LINE STRESS STEP=1 SUB =1 TIME=1 UX UX MIN =4975 ELEM=10 MAX =0475 ELEM=1 1 3 4 5 6 7 8 9 10 11 2



№	Действие	Результат
N₂	Осевые перемещения сечений стержня (прорисовка эпюры): Параметры, необходимые для построения эпюры: по горизонтальной оси будет откладываться первый столбец массива, по оси ординат — второй столбец массива. U_M > Parameters > Scalar Parameters > XN=1 > Accept > YN=2 > Accept > Close Сетка будет на обеих осях эпюры:	Pesyntat wtable(1,YN) col 2
28	U_M > PlotCtrls > Style > Graphs > Modify Grid > [/GRID] установить "X and Y lines" > ОК Горизонтальную ось подписываем "L", вертикальную ось подписываем "w", интервал по горизонтальной оси устанавливаем от левого конца стержня до правого (0L), а интервал по вертикальной оси таким, чтобы поместилась эпюра (-0,50): U_M > PlotCtrls > Style > Graphs > Modify Axes > [/AXLAB] X-axis label пишем L [/AXLAB] Y-axis label пишем w [/XRANGE] установить "Specified range" XMIN, XMAX установить "Specified range" YMIN, YMAX установить "Specified range" YMIN, YMAX установить "-0.5" и "0" > ОК Прорисовываем эпюру: U_M > Plot > Array Parameters ParX установить "wtable(1, XN)" ParY установить "wtable(1, YN)" > ОК	

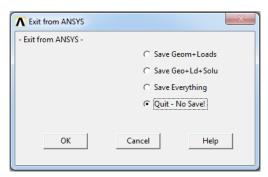
No	Действие	Результат
29	Потенциальная энергия упругой деформации U : $M_M > General Postproc > List Results > Element Solution > Energy > Strain energy > OK$ Получаем список «Элемент-энергия». Суммируем энергию: $U = 0.045125 + 0.036125 + 0.028125 + 0.021125 + 0.015125 + 0.010125 + 0.006125 + 0.003125 + 0.001125 + 0.000125 = 0.16625 = \frac{1}{6.015} \cdot \frac{q^2 \cdot l^3}{E \cdot A} [\ddot{A}e]$ Получаем тот же результат, что и на $puc. le$. (только коэффициент перед формулой, выделенный на $puc. le$. синим цветом).	File PRINT SENE ELEMENT SOLUTION PER ELEMENT ***********************************

Сохраняем проделанную работу:

U M > File > Save as Jobname.db

Закройте ANSYS:

U M > File > Exit > Quit - No Save! > OK



После выполнения указанных действий в рабочем каталоге остаются файлы с расширениями ".BCS", ".db", ".emat", ".err", ".esav", ".full", ".log", ".mntr", ".rst" и ".stat".

Интерес представляют ".db" (файл модели) и ".rst" (файл результатов расчёта), остальные файлы промежуточные, их можно удалить.