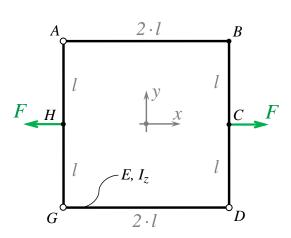
K-06 (ANSYS)

Формулировка задачи:



Дано: E, I_Z , F, l.

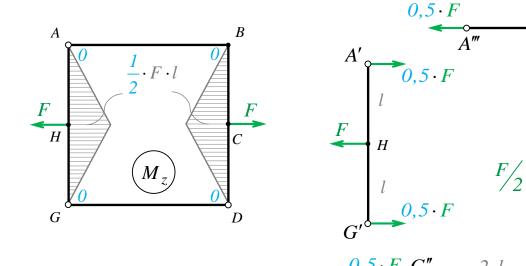
Плоская замкнутая рама, с тремя врезанными шарнирами.

E – модуль упругости материала;

 $I_{\rm Z}$ – изгибный момент инерции.

 $\it Haйmu:$ Эпюру внутреннего изгибающего момента $\it M_Z$.

Аналитический расчёт (см. К-06) даёт следующее решение:



б) Силовая схема;

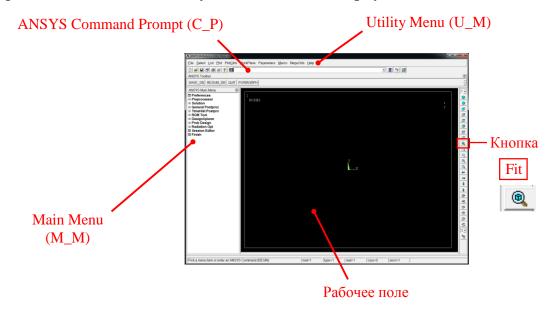
а) Эпюра внутреннего изгибающего момента.

Puc.1.

Задача данного примера: при помощи ANSYS Multyphisics получить этот же результат методом конечных элементов.

Предварительные настройки:

Для решения задачи используется ANSYS Multiphysics 14.0:



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

В окно С_Р вручную вводят текстовые команды, после чего следует нажать на клавиатуре Enter.

Меняем чёрный цвет фона на белый следующими действиями:

U_M > PlotCtrls > Style > Colors > Reverse Video

B меню оставить только пункты, относящиеся к прочностным расчётам:

M_M > Preferences > Отметить "Structural" > ОК

При построениях полезно видеть номера точек и линий твердотельной модели, узлов модели конечноэлементной:

```
U_M > PlotCtrls > Numbering >
Отметить KP, LINE, NODE ;
Установить Elem на "No numbering";
Установить [/NUM] на "Colors & numbers"> ОК
```

Для большей наглядности увеличим 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
```

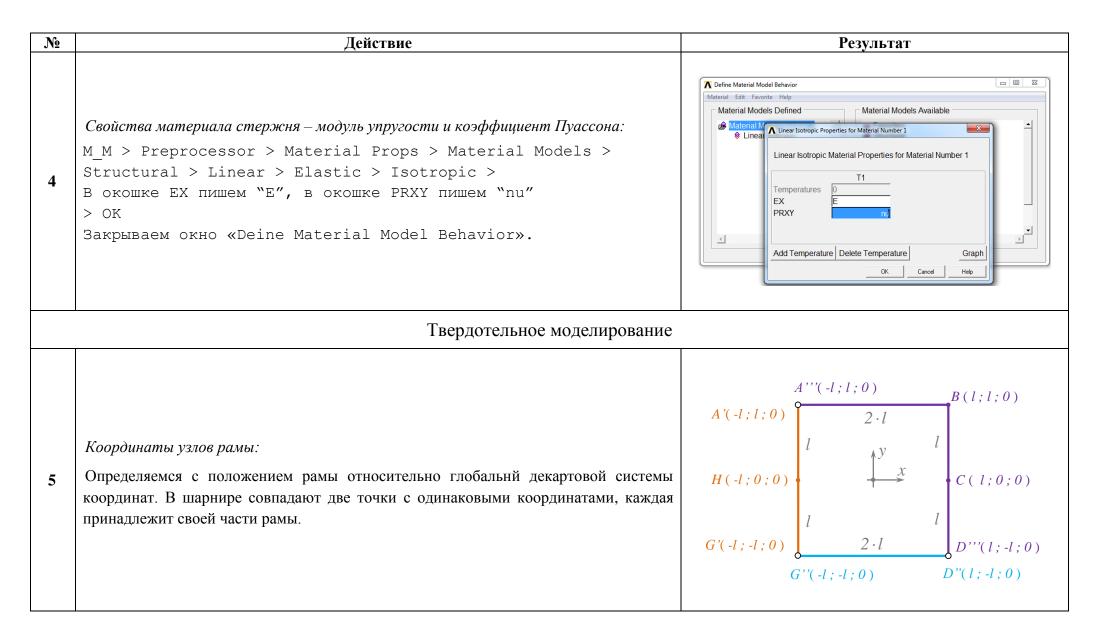
Предварительные настройки выполнены, можно приступать к решению задачи.

http://www.tychina.pro/библиотека-задач-1/

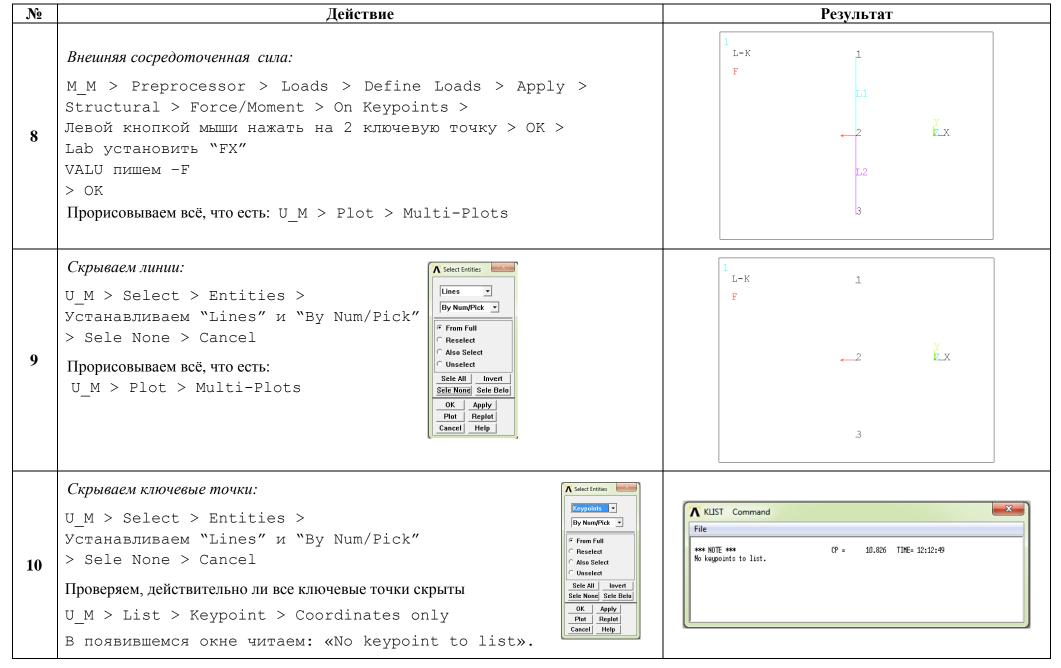
Решение задачи:

Приравняв E, I_z , F и l к единице, результаты получим в виде чисел, обозначенных на puc. l. синим цветом.

N₂	Действие	Результат
1	Задаём параметры расчёта — базовые величины задачи: U_M > Parameters > Scalar Parameters > E=1 > Accept > A=1e6 > Accept > Iz=1 > Accept > F=1 > Accept > l=1 > Accept > nu=0.3 > Accept > > Close	Items
2	Первая строчка в таблице конечных элементов — плоский балочный тип BEAM3: M_M > Preprocessor C_P > ET,1,BEAM3 > Enter Посмотрим таблицу конечных элементов: M_M > Preprocessor > Element Type > Add/Edit/Delete > Close	Add. Options. Delete
3	Первая строчка в таблице параметров («реальных констант») выбранного типа конечного элемента: площадь поперечного сечения = A ; момент инерции = Iz ; высота = $l/100$. С_P> R,1,A,Iz,L/100 > Enter Посмотрим таблицу реальных констант: M_M > Preprocessor > Real Constants > Add/Edit/Delete > Close	Defined Real Constant Sets Set 1 Add Edit Delete Close Help



№	Действие	Результат
	A' B A' A' B A' A' A' A' A' A' A' A'	
6	Ключевые точки—границы участков: $A' \rightarrow 1$, $H \rightarrow 2$ и $G' \rightarrow 3$: М_M> Preprocessor> Modeling> Create> Keypoints> In Active CS> NPT пишем 1 X, Y, Z пишем $-l$, l , 0 > Apply > NPT пишем 2 X, Y, Z пишем $-l$, 0 , 0 > Apply > NPT пишем 3 X, Y, Z пишем $-l$, $-l$, 0 > OK Прорисовываем всё, что есть: U_M > Plot > Multi-Plots	POINTS POIN NUM 2 X Z X
7	Два участка — две линии: M_M > Preprocessor > Modeling > Create > Lines > Lines > Straight Line > Левой кнопкой мыши последовательно нажать на ключевые точки: 1 и 2 2 и 3 > ОК Прорисовываем всё, что есть: U_M > Plot > Multi-Plots	1 L-K 1 L1 2 Y X L2 3



№	Действие	Результат
	Нижняя часть рамы: $\frac{G''}{\circ} = 2 \cdot l \qquad \frac{D''}{\circ}$	
11	Ключевые точки — границы участков: $G'' \to 4$ и $D'' \to 5$: М_M> Preprocessor> Modeling> Create> Keypoints> In Active CS> NPT пишем 4 X,Y,Z пишем $-l$, $-l$, 0 > Apply > NPT пишем 5 X,Y,Z пишем l , $-l$, 0 > OK Прорисовываем всё, что есть: U_M > Plot > Multi-Plots При необходимости используйте кнопку автомассштабирования:	L-K ZX

№	Действие	Результат
12	Oдин участок — одна линия: M_M > Preprocessor > Modeling > Create > Lines > Lines > Straight Line > Левой кнопкой мыши последовательно нажать на ключевые точки: 4 и 5 > ОК Прорисовываем всё, что есть: U_M > Plot > Multi-Plots	1 L-K Y Z_X
13	Скрываем линии: U_M > Select > Entities > Устанавливаем "Lines" и "By Num/Pick" > Sele None > Cancel Прорисовываем всё, что есть: U_M > Plot > Multi-Plots	1 L-K Y LX
14	Скрываем ключевые точки:U_M > Select > Entities >Устанавливаем "Lines" и "By Num/Pick"> Sele None > CancelПроверяем, действительно ли все ключевые точки скрытыU_M > List > Keypoint > Coordinates onlyВ появившемся окне читаем: «No keypoint to list».	File **** NOTE **** No keypoints to list.

No	Действие	Результат
	A''' Правая верхняя часть рамы:	
	Ключевые точки — границы участков: $A^{"}$ → 6, B → 7, C → 8 и $D^{"}$ → 9 :	
	M_M> Preprocessor> Modeling> Create> Keypoints> In Active CS> NPT пишем 6	1 L-K 6
15	X,Y,Z пишем $l,l,0$ > Apply > NPT пишем 8 X,Y,Z пишем $l,0,0$ > Apply > NPT пишем 9	Y x .8
	X,Y,Z пишем $l,-l,0>$ ОК Прорисовываем всё, что есть:	.9
	U_M > Plot > Multi-Plots	
	При необходимости используйте кнопку автомассштабирования:	

№	Действие	Результат
16	Tpu yчастка — mpu линии: M_M > Preprocessor > Modeling > Create > Lines > Lines > Straight Line > Левой кнопкой мыши последовательно нажать на ключевые точки: 6 и 7 7 и 8 8 и 9 > ОК Прорисовываем всё, что есть: U_M > Plot > Multi-Plots	1 L-K 6 T.4 7 L5 Y X 8 L6
17	Внешняя сосредоточенная сила: M_M > Preprocessor > Loads > Define Loads > Apply > Structural > Force/Moment > On Keypoints > Левой кнопкой мыши нажать на 8 ключевую точку > OK > Lab установить "FX" VALU пишем F > OK Прорисовываем всё, что есть: U_M > Plot > Multi-Plots	1 L-K 6 T.4 7 F L5 L5 L6

№	Действие	Результат
	A $2 \cdot l$ B l	
18	Выделяем всё, что сделано: U_M > Select > Everything Прорисовываем всё, что есть: U_M > Plot > Multi-Plots	1 L-K 6 T.4 7 F L1 L5 L2 Y L X 8 L2 L6 L3 J.3 9
19	Заделка в точке В для исключения кинематической изменяемости системы:M_M > Preprocessor > Loads > Define Loads > Apply >Structural > Displacement > On Keypoints >Левой кнопкой мыши нажать на 7 ключевую точку> OK >Lab2 отметить "ALL DOF"> OKПрорисовываем всё, что есть: U_M > Plot > Multi-Plots	1 L-K

№	Действие	Результат			
	Конечноэлементная модель				
20	Указываем материал, реальные константы и тип элементов: M_M > Preprocessor > Meshing > Mesh Attributes > All Lines > MAT установить "1" REAL установить "1" TYPE установить "1 BEAM3" > OK	Line Attributes [LATT] Assign Attributes to All Selected Lines MAT Material number REAL Real constant set number TYPE Element type number SECT Element section Pick Orientation Keypoint(s) OK Cancel Help			
21	Участки без распределённых нагрузок можно бить одним конечным элементом: M_M > Preprocessor > Meshing > Size Cntrls > ManualSize > Lines > All Lines > NDIV пишем 1 > OK Обновляем изображение: U_M > Plot > Multi-Plots	1 L-K 6 L4 PZ7 U ROT F L1 L2 L6 3 T.3 .9			

№	Действие		Pe	зультат	
22	Указываем, что именно нужно теперь прорисовывать по команде Multi-Plots: U_M > PlotCtrls > Multi-Plot Controls > Появляется первое окно Multi-Plotting > OK > Появляется второе окно Multi-Plotting > Оставляем в нём отметки только напротив Nodes и Elements > OK		Edit Window Edit Window Display Type OK OK Auti-Plotting KeyPoints Lines Areas Volumes Nodes Elements	Cancel Help Cancel Help Cancel Help Cancel Help Cancel Help	
23	Рабиваем линии на элементы:M_M > Preprocessor > Meshing > Mesh > Lines > Pick AllОбновляем изображение:U_M > Plot > Multi-PlotsБирюзовым цветом изображены балочные элементы. Чёрные точки - это их узлы.	1 E-N	Б 2	Y Z_X	.8

№	Действие	Результат
24	Переносим на конечноэлементную модель нагрузки и закрепления с модели твердотельной: M_M > Loads > Define Loads > Operate > Transfer to FE > All Solid Lds > OK	E-N U ROT F
25	Ceязывание линейных степеней свободы узлов в шарнирах: M_M > Preprocessor > Coupling/Ceqn > Coincident Nodes > lab установить "UX" TOLER оставьте по умолчанию "0.0001" > ОК M_M > Preprocessor > Coupling/Ceqn > Coincident Nodes > lab установить "UY" TOLER оставьте по умолчанию "0.0001" > ОК Oбновляем изображение: U_M > Plot > Multi-Plots	T E-N U ROT F CP Y Z X S

No	Действие	Результат			
	Расчёт				
26	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.	SOLUTION OFFICES SOLUTION OFFICES PORTED DESCRIPTION OF WIS 17-20 SCHESS FRESH, O. W. W. SITE - 20 SCHESS FRESH, O. W. W. SITE - 20 SCHESS FRESH, O. W. W. SHITE - 20 SCHESS FRESH, O. W. SHITE - 20 SCHESS FRESH, O. W. W. SHITE - 20 SCHESS FRESH, O. W. SHITE - 20 SCHESS FRESH, O. W. W. SHITE - 20 SCHESS FRESH, O. W. SHITE - 20 SCHESS FRESH, O. W. W. SHITE - 20 SCHESS FRESH, O. W. SHITE - 20 SCHESS FRESH, O. W. W. SHITE - 20 SCHESS FRESH, O.			
	Просмотр результатов расчёта				
27	Цветовая шкала будет состоять из десяти цветов: U_M > PlotCtrls > Style > Contours > Uniform Contours > NCONT пишем 10 > OK	U.C.ORT] Uniform Contours U.C.ORT] Uniform Contours WM Window number Window I I.C.ORT Number of contours ID Contour intervals ID Contour intervals ID Contour intervals ID Uner specified intervals ID Uner specified intervals ID Uniform Mindow Contour value ID VANAX Mindow Contour value ID VAN			

No	Действие	Результат
28	Cocmaвление эпюры внутреннего изгибающего момента: M_M > General Postproc > Element Table > Define Table > Add > "By sequence num", "SMISC,", "6" > Apply > "By sequence num", "SMISC,", "12" > OK > > Close Закрываем таблицу результатов: Close	A Coffice Additional Element Table Brane [JARRAD 10th of Coffice Additional Element Table Brane [JARRAD 10th of Coffice Additional Element Table Brane [JARRAD 10th of Additional Element T
29	Прорисовка эпюры внутреннего изгибающего момента: M_M > General Postproc > Plot Results > Contour Plot > Line Elem Res > LabI установить "SMIS6" LabJ установить "SMIS12" Fact пишем 1 > ОК Получаем тот же результат, что и на рис. 1а. (только числа, выделенные синим цветом). Значения показывает цветовая шкала. Можете рисунок эпюры сделать крупнее: коэффициент Fact установите 2 или 3.	1 LINE STRESS STEP=1 SUB =1 TIME=1 SMIS6 SMIS12 MIN =5 ELEM=5 MAX =.5 ELEM=1 531 .3 .5

№	Действие	Результат
	Силовая схема:	
30	U_M > Plot > Elements	
	U_M > PlotCtrls > Symbols > [/PBC] устанавливаем в положение "For Individual" Убираем галочку с "Miscellaneous" Surface Load Symbols устанавливаем Pressures Show pres and convect as устанавливаем Arrows > OK > B окне "Applied Boundary Conditions" U установить "Off" Rot установить "Off" F установить "Symbol+Value" M установить "Symbol+Value" > OK > B окне "Reactions"	ELEMENTS F RFOR RMOM -1 2 Y X X 8 1
	№ОВ УСТАНОВИТЬ "Off" №ОМ УСТАНОВИТЬ "Symbol+Value" №МОМ УСТАНОВИТЬ "Symbol+Value" РОК > Обновляем изображение: U_M > Plot > Elements При необходимости корректируйте масштаб кнопками или . Реактивные силы и моменты в заделке точки В практически равны нулю (~10 ⁻¹⁰). Так и должно быть в данной задаче: система внешних сил взаимно уравновешена, закрепление нужно лишь для того, чтобы механическая система формально не являлась механизмом.	3

№	Действие	Результат
	Усилия в шарнирах:	
	U_M > Plot > Elements	
31	U_M > PlotCtrls > Symbols > [/PBC] устанавливаем в положение "For Individual" Убираем галочку с "Miscellaneous" Surface Load Symbols устанавливаем Pressures Show pres and convect as устанавливаем Arrows > OK > B окне "Applied Boundary Conditions" U установить "Off" Rot установить "Off" F установить "Symbol+Value" M установить "Symbol+Value"	ELEMENTS 256 5 5 7 F NFOR
	В окне "Reactions" NFOR установить "Symbol+Value" NMOM установить "Off" RFOR установить "Off" RMOM установить "Off" RMOM установить "Off" > OK > Обновляем изображение: U_M > Plot > Elements При необходимости корректируйте масштаб кнопками или Мы видим силы, с которыми конечные элементы действуют на свои узлы. То есть, силы, противоположные по направлению реакциям в шарнирах, изображённым на рис. 1б. Но, поскольку они попарно равны, на общем рисунке это незаметно.	₹.5 å → .5

No	Действие	Результат
	Левая часть рамы: Прорисовываем: U_M > Plot > Replot	
32	Выделяем мышью (левая кнопка) конечные элементы левой части: U_M > Select > Entities > Устанавливаем "Elements" и "By Num/Pick" Селектор на "From Full" > ОК Последовательно кликаем левой кнопкой мыши на оба элемента. > ОК	ELEMENTS = 51 F NFOR
	Прорисовываем: U_M > Plot > Replot Напоминаю: силы в узлах 1 и 3, которые вы видите (начерчены малиновым цветом), равны по модулю и противоположны по направлению реакциям в соответствующих шарнирах — точках A' и G' (рис. 1б.). К сожалению посмотреть можно только так. Выделяем всё, что есть: U_M > Select > Everything	-2.5.3

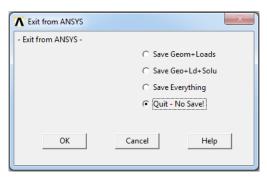
No	Действие	Результат
33	Нижняя часть рамы:Прорисовываем: U_M > Plot > ReplotВыделяем мышью (левая кнопка) нужные конечные элементы:U_M > Select > Entities >Устанавливаем "Elements" и "By Num/Pick"Селектор на "From Full"> ОКПоследовательно кликаем левой кнопкой мыши на элемент.> ОК	ELEMENTS F NFOR X X 1
	Прорисовываем: U_M > Plot > Replot Видим силы в узлах 4 и 5 равные по модулю и противоположные по направлению реакциям в точках G' и D' (рис. 1б.). Выделяем всё, что есть: U_M > Select > Everything	4 > .5 ~5 _5
34	Верхняя левая часть рамы: Прорисовываем: U_M > Plot > Replot Выделяем мышью (левая кнопка) нужные конечные элементы: U_M > Select > Entities > Устанавливаем "Elements" и "By Num/Pick" Селектор на "From Full" > ОК Последовательно кликаем на каждый из трёх элементов. > ОК Прорисовываем: U_M > Plot > Replot Видим силы в узлах 6 и 9 равные по модулю и противоположные по направлению реакциям в точках А''' и D''' (рис. 1б.).	ELEMENTS F NFOR
	Выделяем всё, что есть: U_M > Select > Everything	

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.