ДИНАМИЧЕСКИЕ РЕАКЦИИ ПОДШИПНИКОВ.

Авторы Занозин П. В., Ефремова Л. Е., Плешаков Ю. Д.

Задача 1-го типа (кроме и 8, 15, 17, 25, 28, 30) Материальная система, состоящая из однородных плоских тел и отдельных грузов, которые рассматриваются как материальные точки, равномерно вращается с угловой скоростью ω вместе с крестовиной. Крестовина закреплена в подпятнике A и подшипнике B, причём ось её вращения принята за ось OZ системы координат OXYZ, вращающейся вместе с крестовиной. Тела системы связаны с помощью шарнира и пружин, жесткость которых c. Требуется найти указанные ниже параметры.

<u>Вариант "а".</u>

Определить:

- 1. Угол α отклонения тела от вертикали и натяжение пружин.
- 2. Составляющие полных реакций (статические плюс динамические) подпятника A и подшипника B, то есть величины x_A , y_A , z_A , x_B , y_B . (Пружины не напряжены при угле $\alpha = \alpha^{\circ}$, значение которого приводятся в разделе II "Исходные данные") Вариант "б".

При угле $\alpha = \alpha^{\circ}$ (то есть вместо пружин следует поставить жёсткий стержень) определить:

- 1. Составляющие динамических реакций подпятника A и подшипника B при заданном угле α .
- 2. Вес грузов P_C , P_D и P_E (материальных точек), которые надо разместить в точках C, D и E крестовины так, чтобы динамические составляющие реакций подшипников были равны нулю, то есть, чтобы система была динамически уравновешена. Расстояния от всех точек C, D и E до оси вращения OZ одинаковы и равны 0,2 м. Расположение точек C, D и E указаны на схемах задач.

Для обоих вариантов также известно, что AB = 1,0 м, A0 = 0,6 м. Остальные данные для каждого варианта приведены в таблице исходных данных и на схемах задач. При решении задач принять угол α малым ($sin\alpha = \alpha$, $cos\alpha = 1$).

Примечания.

- 1. Массы крестовины, деталей крепления и пружин не учитывать.
- 2. В расчётах учитывать массы только тех тел и точек, для которых на рисунке показан вес P.
- 3. В задачах с несколькими пружинами принимать жёсткость всех пружин одинаковой и равной c.
- 4. Упругую силу пружины считать линейно зависящей от деформации, то есть $F_{ynp}=c\lambda$, где λ деформация пружины из ненапряжённого состояния. Если упругий элемент спиральная пружина, то момент упругих сил $M_{ynp}=c\gamma$, где γ угол поворота спиральной пружины.
- 5. В условиях задач представлены рисунки системы в изометрии или проекции на одну из координатных плоскостей.

Задача 2-го типа (для № 8, 15, I7, 25, 28, 30)

Твердое тело, параметры которого даны в таблице, вращается вокруг неподвижной оси с постоянной угловой скоростью. По телу движется материальная точка, закон движения которой задан в таблице. Для данного момента времени определить составляющие динамических реакций подпятника A и подшипника B ($OA = OB = 0.5 \, M$).

II. Исходные данные

3.0	_							дапп	1				2	т. —
<i>№</i>	Вар	ω na)/a	α_{θ}	с (н/м,	P_1	P_2	P_3	d	a (11)	l_1	l_2	l_3	Закон S = S(t)	t
1	-	<i>pa∂/c</i> 30	(град) 5	н·м/рад) 20000	(H) 100	(H) 50	(H)	(м) —	(M) 0,3	(M)	(м)	(м) —	3 - 3(<i>i</i>)	(c)
1	a б	30 30	10	20000	100 100	50			0,3				_	
2	a	20	5	15000	300	40	_	0,4	-	_	_	_	_	
-	б	20	10	-	300	40		0,4						
3	a	30	5	10000	100	30	_	_	_	0,1	0,4	_	_	+ -
	б	30	10	_	100	30				0,1	0,4			
4	а	20	5	15000	200	50	_	0,5	_		_	_	_	-
	б	20	10	-	200	50		0,5						
5	а	30	0	20000	100	50	_	_	_	0,1	0,2	0,15	_	_
	б	30	10		100	50				0,1	0,2	0,15		
6	а	20	0	20000	5,0	30	_	_	_	0,3	0,2	_	_	-
	б	20	10	-	5,0	30				0,3	0,2			
7	a	20	0	900	50	30	_	_	_	0,3	0,2	_	_	1
8	ő	20 10	10	_	50 100	30 20	_	_	0,4	0,3	0,2	_	2 . /2 . 2	1
o	a б	20	_	_	100 100	20	_	_	0,4	_	_	_	$s = 0, 4\sqrt{2} \cdot t^2$	1
9	a	30	0	10000	200	_	_	_	-	0,3	0,2	0,2	_	-
	б	30	10	_	200					0,3	0,2	0,2		
10	a	20	0	1600	8	50	_	_	_	0,4	0,2	_	_	_
	б	20	10	_	8	50				0,4	0,2			
11	а	20	5	2500	100	20	_	_	_	0,5	-	_	_	 -
	б	20	10	-	100	20				0,5				
12	а	20	5	15000	100	30	_	-		0,3	_			-
7.0	б	20	10	-	100	30	20	0.5		0,3				↓
13	a	20	5	15000	300	50	20	0,5	_	_	_	_	_	_
14	ő a	20 30	10	15000	300 150	50 50	20	0,5	_	0,5	0,2	_	_	-
14	u õ	30 30	10	-	150 150	50	_	_	_	0,5	0,2	_	_	_
15	a	10	-	_	100	50	_	_	0,4	-	-	_	$s = 0, 2 \cdot t^2$	1
10	б	20			100	50			0,4				$S = 0, 2 \cdot t$	1
16	а	20	0	10000	60	20	_	_	_	0,3	0,2	_	_	—
	б	20	15	_	60	20				0,3	0,2			
17	а	10	_	_	100	10	_	_	0,2	0,1	_	_	$s = 0, 2\sin\frac{\pi}{4}t$	1
	б	20			200	20			0,4	0			$s = 0, 2 \sin \frac{\pi}{4}t$	1
18	а	10	5	10000	300	20	_	0,3	_	_	_	_	_	_
	б	10	10	_	300	20		0,3						<u> </u>
19	a	10	5	10000	400	30	_	0,5	_	_	_	_	_	-
20	ő	10 20	10	10000	400 200	30 50	_	0,5		0.2	0.2	_	_	 _
20	а б	20 20	15	10000	200 200	50 50	_	_	_	0,3 0,3	0,2 0,2	_	_	_
21	a	20	5	10000	50	40	20	_	_	0,3	0,2	_	_	-
21	б	20	15	_	50	40	20			0,3	0,2			
22	a	20	0	20000	10	40	_	_	-	0,4	0,2	_	_	 -
	б	20	15	_	10	40				0,4	0,2			
23	а	20	5	15000	300	40	_	0,4	_	0,3	-	-	_	-
	б	20	10	_	300	40		0,4		0,3				
24	a	20	5	15000	80	30	20	_	_	0,4	0,2	_	_	_
2.5	б	20	10	_	80	30	20			0,4	0,2		_	<u> </u>
25	a 6	30	_	_	50 50	30	_	_		0,05	0,05	_	$s = 0.05t^2$	1
26	ő	30	5	15000	50 300	30		_	0.5	0,1	0,05		_	1
20	a б	20 20	3 15	13000	300 300	_	_	_	0,5 0,5	_	_	_	_	_
27	a	20	0	10000	150	30	_	_	-	0,3	0,2	_	_	
	ő	20	15	-	150	30				0,3	0,2			
28	а	10	_	_	100	10	_	_	0,2	0,1	_	_	ο ο ο ο ο σ ο ο σ ο σ ο σ ο σ ο σ ο σ ο	1
	б	20			100	20			0,4	Ô			$s = 0, 2\sin\frac{\pi}{4}t$	
29	а	30	0	20000	100	50	_	_	-	0,5	0,1	-	_	–
	ő	30	10	_	100	50				0,5	0,1			
30	а	10	_	-	100	10	_	0,2	_	0,1	_	_	$\psi = 0.5\pi t^2$	1
	б	10			200	20		0,2		0,1			, , ,	
31	a	20	0	10000	100	20	_	_	_	0,4	0,1	_	_	_
22	б	20	15	-	100	20				0,4	0,1			₩
32	a б	10 10	0 10	10000	200 200	50 50	_	_	_	0,5	0,3	_	_	_
	U	10	10	_	200	30	<u> </u>		<u> </u>	0,5	0,3	<u> </u>	1	Ь







