

Eighth Edition

CHAPTER
4

VECTOR MECHANICS FOR ENGINEERS: STATICS

Ferdinand P. Beer
E. Russell Johnston, Jr.

Lecture Notes:
J. Walt Oler
Texas Tech University

تبادل اجسام صلب

بخش اول

گردآوری و تنظیم: محمدحسین ابوالبشری
 © 2007 The McGraw-Hill Companies, Inc. All rights reserved.

Eighth Edition

Vector Mechanics for Engineers: Statics

مقدمه

- برای یک جسم صلب در حال تعادل، نیروهای خارجی و ممان‌ها بالانس هستند و هیچ‌گونه حرکت انتقال یا چرخشی به جسم وارد نمی‌کنند.
- شرط لازم و کافی برای تعادل ایستایی یک جسم این است که برآیند نیرو و کوپل همه نیروهای خارجی، سیستمی معادل صفر تشکیل دهند.

$$\sum \vec{F} = 0 \quad \sum \vec{M}_O = \sum (\vec{r} \times \vec{F}) = 0$$

- اگر همه نیروها و ممان‌ها را به مؤلفه‌های کارتزین‌شان تجزیه کنیم ۶ معادله اسکالر به دست می‌آید که شرایط تعادل ایستایی را بیان می‌کنند.

$$\begin{aligned} \sum F_x = 0 \quad \sum F_y = 0 \quad \sum F_z = 0 \\ \sum M_x = 0 \quad \sum M_y = 0 \quad \sum M_z = 0 \end{aligned}$$

بنابراین:

- در 3-D شش معادله تعادل داریم و
- در 2-D سه معادله

گردآوری و تنظیم: محمدحسین ابوالبشری
 © 2007 The McGraw-Hill Companies, Inc. All rights reserved.

4 – ۲/46

در این معادلات همه نیروهای زیر باید در نظر گرفته شوند:

نیروهای خارجی: نیروهایی که از محیط به سازه وارد می‌شوند (مانند وزن، بارهای هنگام کارکردن (service loads) و غیره)

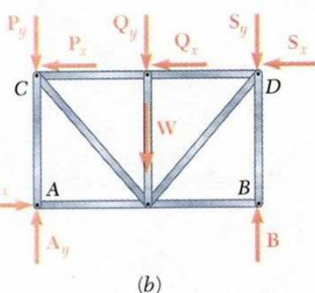
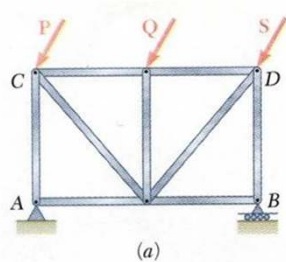
نیروهای داخلی: نیروهای اعضای سازه یا اتصالات که از تغییر شکل‌های مصالح بوجود آمده‌اند.

عکس‌العمل‌ها: نیروهایی که کل سازه را به عنوان یک مجموعه نگاه می‌دارد. عکس‌العمل‌ها هم نیروهای داخلی‌اند، ولی به سبب اهمیت آن‌ها، جداگانه لیست شده‌اند.

گردآوری و تنظیم: محمدحسین ابوالیشری

4 - ۳/46

معادلات تعادل برای مسائل دو بعدی



$$\sum F_x = 0$$

$$\sum F_y = 0$$

$$\sum M_o = 0$$

• سه معادله را می‌توان برای به دست آوردن سه مجهول استفاده کرد و نه بیشتر!

• به این سه معادله، معادله‌ای را نمی‌توان اضافه کرد ولی آن‌ها را با معادلات دیگری می‌توان جایگزین کرد.

$$\sum F_x = 0 \quad \sum M_A = 0 \quad \sum M_B = 0$$

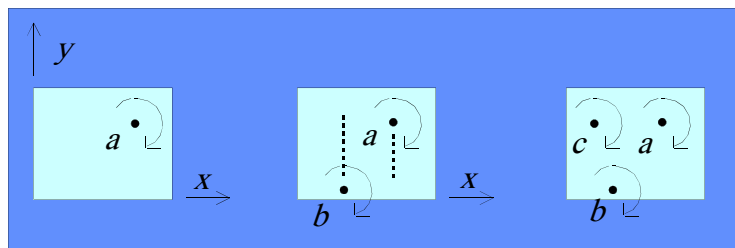
$$\sum M_A = 0 \quad \sum M_B = 0 \quad \sum M_C = 0$$

4 - ۴/46

شکل‌های مختلف سه معادله تعادل برای مسائل دوبعدی

$$\begin{array}{lll} \sum F_x = 0 & \sum F_x = 0 & \sum M_a = 0 \\ \sum F_y = 0 & \sum M_a = 0 & \sum M_b = 0 \\ \sum M_a = 0 & \sum M_b = 0 & \sum M_c = 0 \end{array}$$

نقاط a, b و c نمی‌توانند نقاط a و b نمی‌توانند هیچ محدودیتی در مورد روی یک خط باشند. مختصات x یکسانی داشته نقطه a وجود ندارد. باشند.

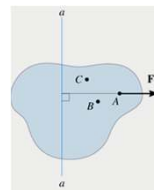
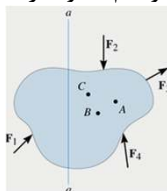


4 - 46

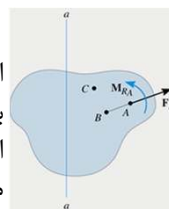
معادلات تعادل برای مسائل دوبعدی

شکل‌های مختلف سه معادله تعادل برای مسائل دوبعدی

MF57 یعنی اگر نیرویی باشد باید عمود بر $F_a = 0$ باشد. اکنون می‌گوییم از آنجا که $M_A = 0$ است ایجاب می‌کند چنین نیروی از نقطه A نیز بگذرد. ولی از آنجا که $M_B = 0$ ، نیرو نمی‌تواند هم از نقطه B بگذرد و هم عمود بر aa باشد.



از آنجا که $M_A = 0$ و $M_B = 0$ ، اگر نیرویی باشد باید از AB بگذرد. از آنجا که $M_C = 0$ است، نیروی فرضی ممانی حول C ایجاد می‌کند که این ممان هم باید صفر باشد زیرا $M_C = 0$.



$$\begin{array}{l} \sum F_a = 0 \\ \sum M_A = 0 \\ \sum M_B = 0 \\ \sum M_A = 0 \\ \sum M_B = 0 \\ \sum M_C = 0 \end{array}$$

4 - 46

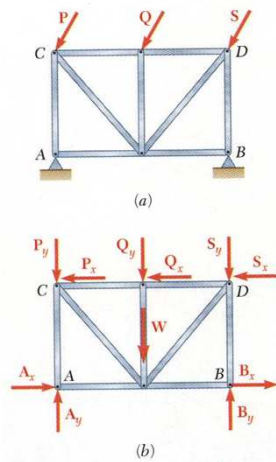
Slide 6

MF5 $F_a=0$ means if there is a force it should be perpendicular to aa. Now $M_A=0$ means the force should pass through point A. Then since $M_B=0$ the force is zero because B can not be in the line perpendicular to aa.

Since $M_A=0$ and $M_B=0$, if there is a force it should pass through AB. Now Since $M_C=0$ the assumed force produce a moment about C. But this moment also should be Zero because $M_C=0$.

My Friend • ♀/• ♀/♂ • • ♀ :

نامعینی استاتیکی (حالت ۱)

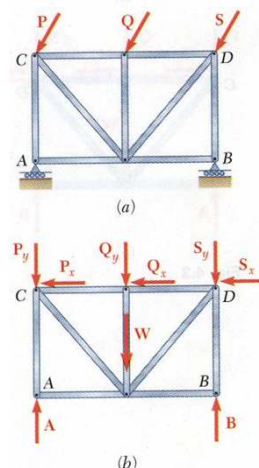


- از آنجا که مجموعه معادلات تعادل (دو بعدی) تنها برای به دست آوردن سه مجهول می‌تواند استفاده شود، عکس‌العمل‌های تکیه‌گاه‌ها برای جسم صلب دو بعدی اگر بیشتر از سه باشد نمی‌تواند به دست آورده شود؛ و به آن‌ها از نظر استاتیکی نامعین می‌گویند.

گردآوری و تنظیم: محمدحسین ابوالبشری

4 - ۷/46

نامعینی استاتیکی (حالت ۲)



- از طرف دیگر، اگر تعداد عکس‌العمل‌ها از سه کمتر بود، تعادل برای حالت بارگذاری کلی وجود نخواهد داشت؛ و به سازه می‌گویند قیدهایش از آنچه برای تعادلش لازم است کمتر می‌باشد.

گردآوری و تنظیم: محمدحسین ابوالبشری

4 - ۸/46

قیود- شرایط تکیه‌گاهی

برای یک سازه‌ای که از نظر بارگذاری کلی در تعادل استاتیکی است، تعداد عکس‌العمل‌های تکیه‌گاهی باید با تعداد معادلات تعادل (در دوبعدی ۳ و در سه بعدی ۶) برابر یا از آن‌ها بزرگتر باشد. این یک شرط لازم ولی کافی نیست.

تکیه‌گاه‌های اضافی: وقتی تعداد تکیه‌گاه‌های سازه‌ای از تعداد لازم برای تعادلش بیشتر باشد، از نظر استاتیکی نامعین است.

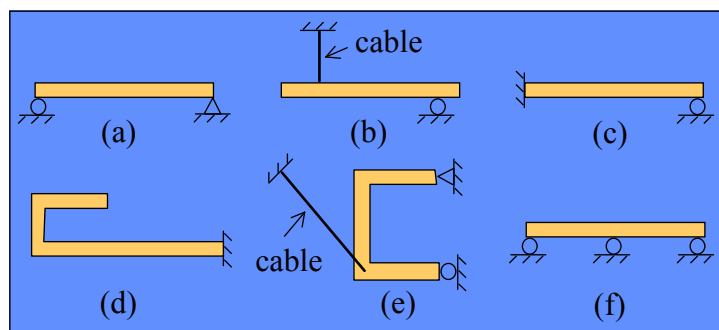
تکیه‌گاه‌های نامناسب: برای تعادل استاتیکی، قیود باید از نظر تعداد کافی و از نظر قرار گرفتن آنچنان باشند که توان حرکت جسم صلب را نداشته باشد. سازه‌ای که بتواند مانند یک جسم صلب حرکت کند را یک مکانیزم می‌گویند.

گردآوری و تنظیم: محمدحسین ابوالیشری

4 - ۱۱/46

مثال: برای سیستم‌های نشان داده شده زیر، درجه اضافی بودن (یعنی تعداد شرایط تکیه‌گاهی بیشتر از حد نیاز برای تعادل) را مشخص کنید.

(تعداد معادلات یعنی ۳) - (تعداد قیود) = برای دوبعدی : درجه اضافی

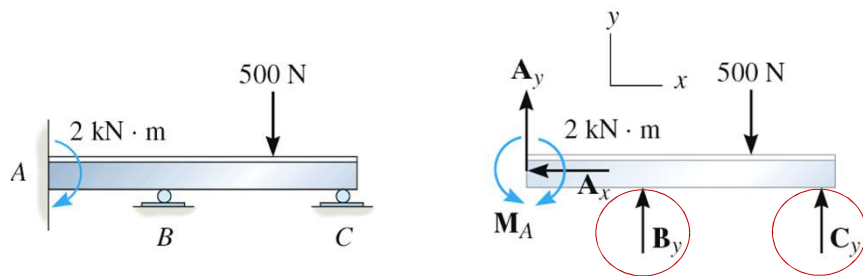


	(a)	(b)	(c)	(d)	(e)	(f)
تعداد قیود	3	2	4	3	4	3
درجه اضافی	0	-1	1	0	1	?

4 - ۱۲/46

قیود یک جسم صلب در سه بعدی

قیود اضافی
از ۵ قید دو تا اضافی است.

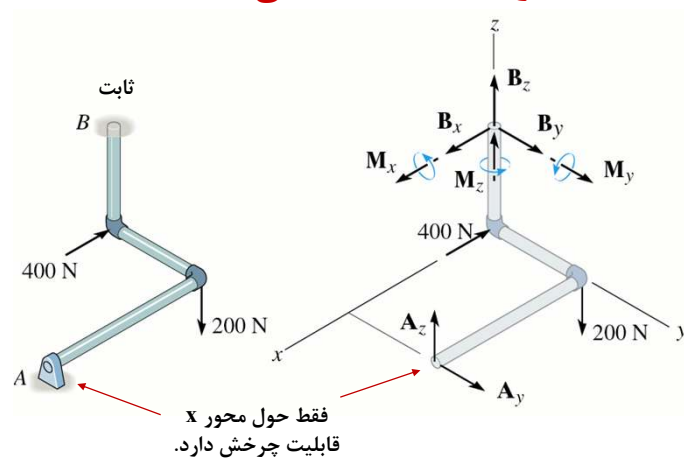


گردآوری و تنظیم: محمدحسین ابوالیشری

4 - ۱۳/46

قیود یک جسم صلب در سه بعدی

قیود اضافی
از ۱۱ قید ۵ تا اضافی است.

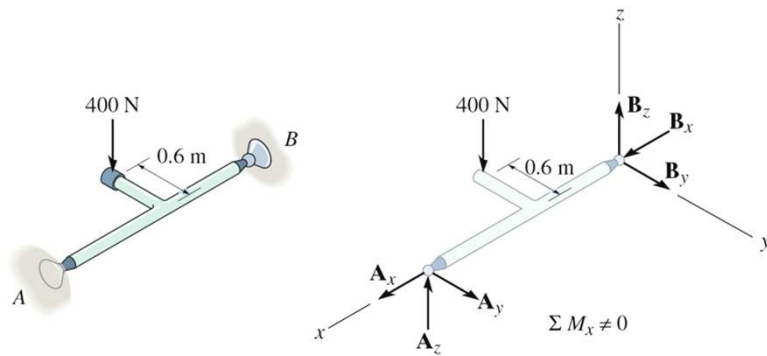


حتی اگر از ۵ قید A تنها دو قید را بگذاریم، همان دو قید نیز اضافی است.

4 - ۱۴/46

قیود یک جسم صلب در سه بعدی

قیود نامناسب

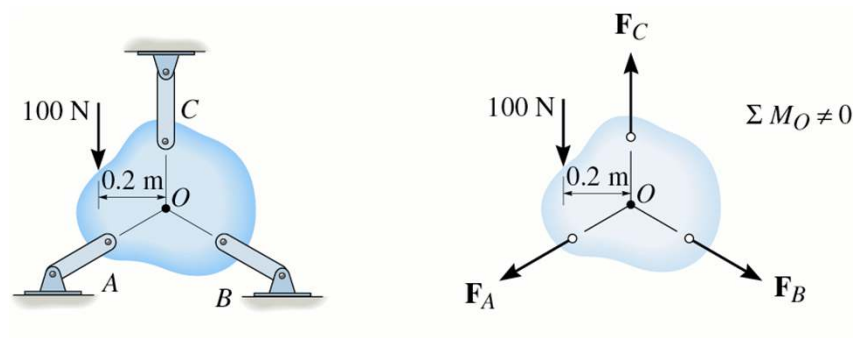


گردآوری و تنظیم: محمدحسین ابوالبشری

4 - ۱۵/46

قیود یک جسم صلب در سه بعدی

قیود نامناسب



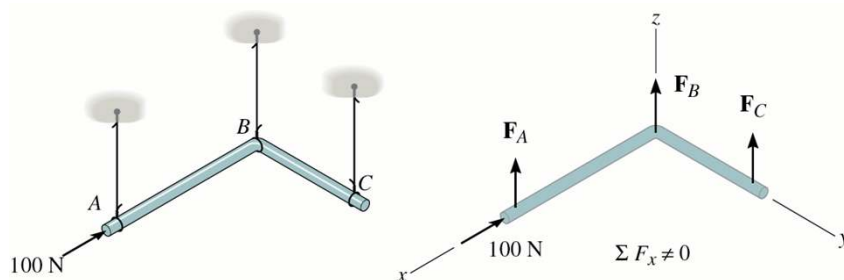
گردآوری و تنظیم: محمدحسین ابوالبشری

4 - ۱۶/46

قیود یک جسم صلب در سه بعدی

قیود نامناسب

نیروهای عکس‌العمل موازی



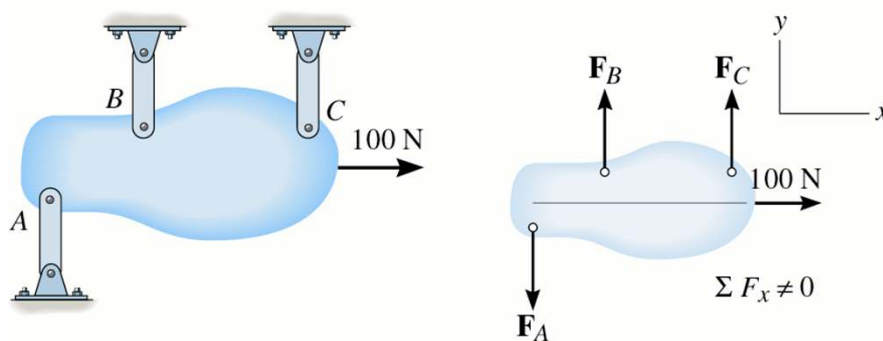
گردآوری و تنظیم: محمدحسین ابوالبشری

4 - ۱۷/46

قیود یک جسم صلب در سه بعدی

قیود نامناسب

نیروهای عکس‌العمل موازی



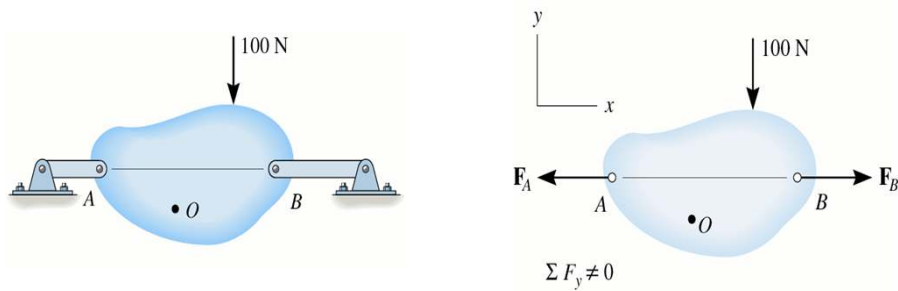
گردآوری و تنظیم: محمدحسین ابوالبشری

4 - ۱۸/46

قیود یک جسم صلب در سه بعدی

قیود نامناسب

به شکل صحیح مقید نشدند.



گردآوری و تنظیم: محمدحسین ابوالبشری

4 - ۱۹/46

MF4

نکته‌ای در حل مسائل:

اگر نقطه انتخاب شده برای محاسبه ممان ΣM_O با دقت انتخاب شود که ممان تعداد بیشتری از عکس‌العمل‌ها حول آن نقطه صفر شود مطلوب‌تر است.

همچنین اگر معادله ممان $\Sigma M_{AB} = 0$ ، که عبارت است از ممان نیروها حول محوری که نقطه A را به B متصل می‌کند، را بنویسیم عکس‌العمل‌های نقاط A و B از معادلات حذف می‌شوند و محاسبات ساده‌تر می‌شود.

هنگامی که مسائل تعادل اجسام صلب را حل می‌کنیم، لازم است که **تمامی** نیروهایی که به جسم اثر می‌کنند را در نظر بگیریم. بنابراین، اولین گام حل عبارت است از رسم **ترسیمه آزاد جسم** که جسم مورد نظر و همه نیروهای وارد بر آن را نشان دهد.

گردآوری و تنظیم: محمدحسین ابوالبشری

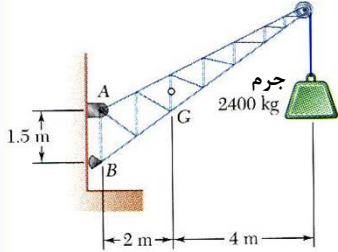
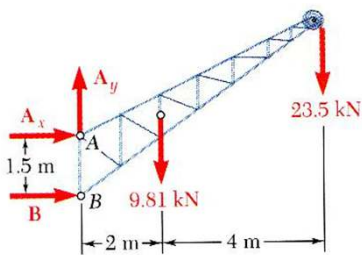
4 - ۲۰/46

Slide 20

MF4 judicious: Careful, cautious, well judged
My Friend • 8/• 4/ 9 • • 9 :

Vector Mechanics for Engineers: Statics

ترسیمه آزاد جسم

جسم را در نظر بگیرید و آن را از زمین و سایر اجسام جدا نمایید.

محل اثر، مقدار و جهت نیروهای خارجی و همچنین وزن جسم را مشخص کنید.

محل اثر و جهت‌های فرضی نیروهای مؤثر مجهول را مشخص کنید. این نیروها معمولاً عکس‌العمل‌های زمین و سایر اجسام هستند که خلاف حرکت فرضی جسم صلب‌اند.

ابعاد و فواصل مورد نیاز برای محاسبه ممات‌های نیروها را روی شکل نشان دهید.

گردآوری و تنظیم: محمدحسین ابوالبشری
© 2007 The McGraw-Hill Companies, Inc. All rights reserved. 4 - ۲۱/46

روش رسم ترسیمه آزاد جسم

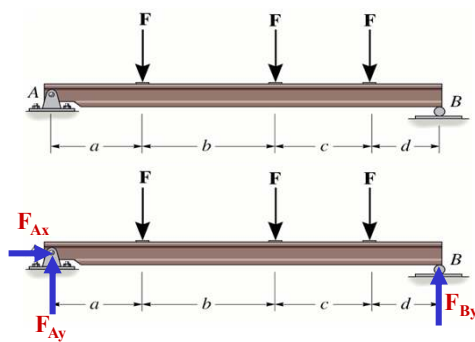
۱. جسمی صلبی (یا بخشی از جسم صلب) که تعادل آن را می‌خواهید تحلیل کنید انتخاب کنید.
۲. تصور کنید که این جسم از بقیه سازه کاملاً جدا شده و یا از محیط اطرافش آزاد شده است.
 - در دوبعدی، فکر کنید که دایره‌ای دور جسم کشیده شده
 - در سه بعدی، فکر کنید یک سطح بسته‌ای جسم را در بر گرفته
۳. شکل تقریبی از جسم ترسیم کنید.
۴. همه **نیروهای خارجی** را که روی جسم اثر می‌کنند نشان دهید.
۵. هرگاه یک برش عضوی از سازه را قطع می‌کند، **نیروی داخلی** که در آنجا وجود دارد نشان دهید.
۶. هرگاه برش از تکیه‌گاهی عبور کرد، **عکس‌العمل‌های تکیه‌گاهی** که در آنجا وجود دارد نشان دهید.

گردآوری و تنظیم: محمدحسین ابوالبشری

4 - ۲۲/46

تعادل اجسام صلب دو بعدی

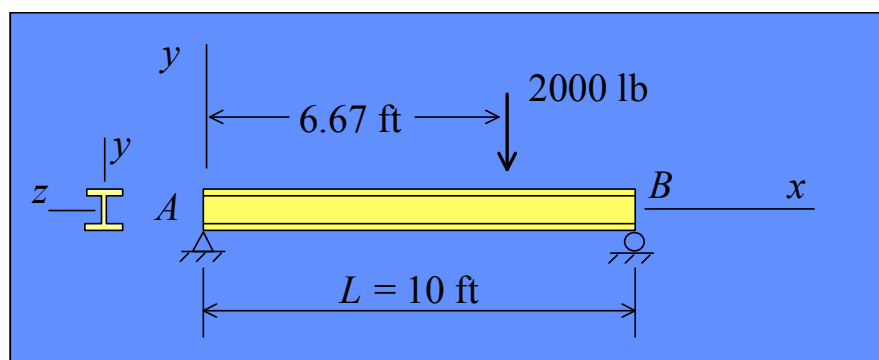
ترسیمه آزاد جسم



گردآوری و تنظیم: محمدحسین ابوالبشری

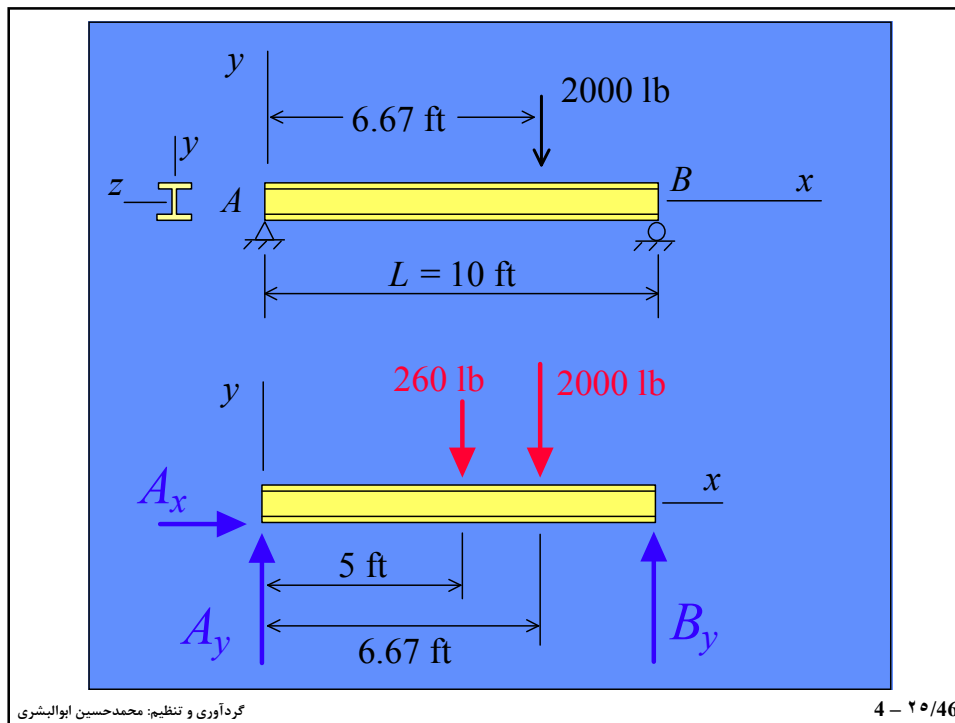
4 - ۲۳/46

مثال: عکس‌العمل‌های تکیه‌گاهی برای تیر زیر به وزن 260 lb/ft که مقطع آن $W14 \times 26$ است را به دست آورید.



گردآوری و تنظیم: محمدحسین ابوالبشری

4 - ۲۴/46



اکنون معادلات تعادل را می‌نویسیم:

$$\sum F_x = 0 = A_x \Leftarrow$$

$$\sum F_y = 0 = A_y + B_y - 260 \text{ lb} - 2000 \text{ lb}$$

$$\sum M_A = 0 = (260 \text{ lb}) 5 \text{ ft} + (2000 \text{ lb}) 6.67 \text{ ft} - B_y (10 \text{ ft})$$

$$\Rightarrow B_y = 14640 \text{ ft-lb} / 10 \text{ ft} = 1464 \text{ lb}$$

$$\Rightarrow A_y = 796 \text{ lb}$$

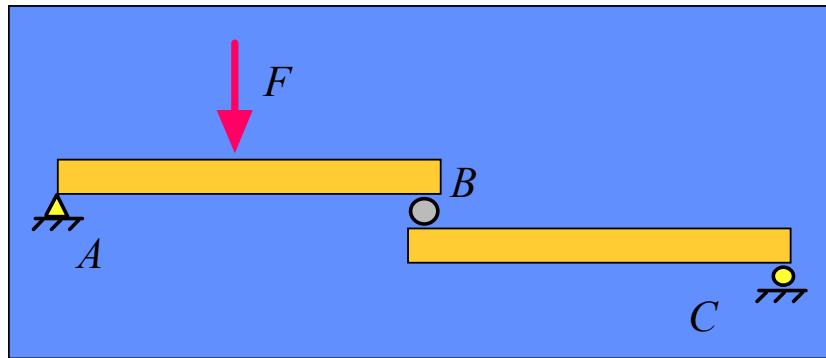
توجه شود که می‌توان به جای معادلات فوق از $\sum F_x$ ، $\sum M_A$ و $\sum M_B$ نیز استفاده نمود.

گردآوری و تنظیم: محمدحسین ابوالبشری

4 - ۲۶/46

نکات مهم در ترسیمه آزاد

تمرین: ترسیمه آزاد را برای مجموعه ABC ترسیم کنید.

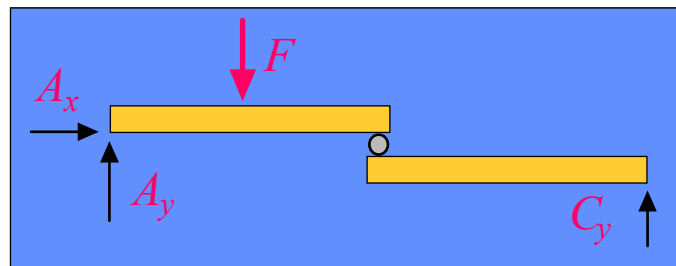


گردآوری و تنظیم: محمدحسین ابوالیشری

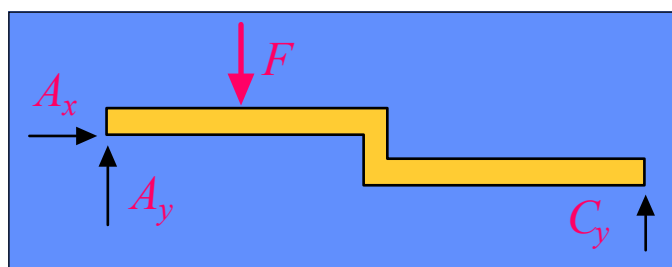
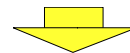
4 - ۲۷/46

MF11

ABC یک جسم صلب نیست زیرا تحت بار به عنوان جسم صلب می چرخد. اگر به طور اشتباه آن را جسم صلب در نظر بگیریم، به معنی اینست که فرض کرده ایم شکل پایینی است.



آیا این یک ترسیمه آزاد صحیح است؟



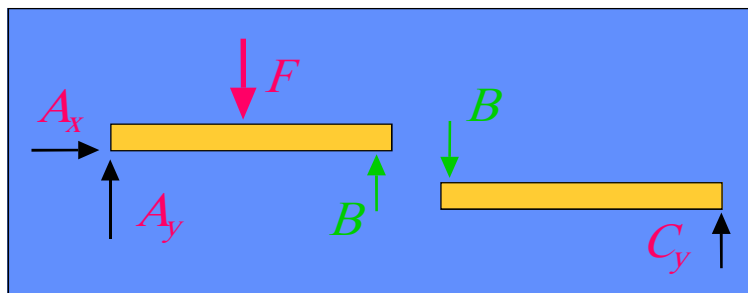
4 - ۲۸/46

Slide 28

MF11 ABC is not a rigid body since it will rotate as a rigid body under loads. If we mistakenly consider it as a rigid body, it means that we assume it as the lower picture.
My Friend √/•ƒ/ƒ•∣• :

نه این یک ترسیمه آزاد صحیح نیست:

- وقتی ترسیمه آزاد رسم می‌کنیم، یعنی جسم را یک جسم صلب فرض کرده‌ایم. (یا می‌توان آن را در حالت ایده آل یک جسم صلب فرض کرد)
- در این مسئله، ABC یک جسم صلب نیست، زیرا یک غلتک (مفصل) در وسط آن وجود دارد.
- برای این مسئله باید یک ترسیمه آزاد برای AB و یک ترسیمه آزاد برای BC ترسیم کنیم.



4 - ۲۹/46

تعادل اجسام صلب دو بعدی

عکس‌العمل‌های تکیه‌گاهی واقعی



گردآوری و تنظیم: محمدحسین ابوالبشری

4 - ۳۰/46

تعادل اجسام صلب دو بعدی

عکس العمل های تکیه گاهی واقعی



گردآوری و تنظیم: محمدحسین ابوالبشری

4 - ۳۱/46

تعادل اجسام صلب دو بعدی

عکس العمل های تکیه گاهی واقعی



گردآوری و تنظیم: محمدحسین ابوالبشری

4 - ۳۲/46

تعادل اجسام صلب دو بعدی

عکس العمل های تکیه گاهی واقعی

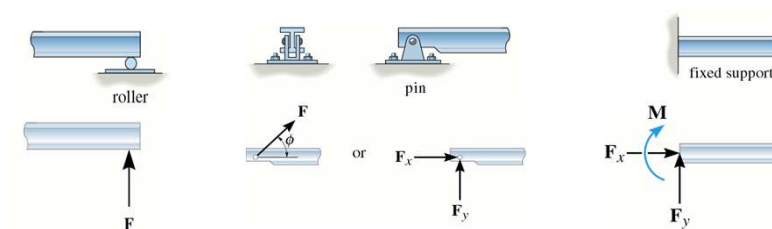


گردآوری و تنظیم: محمدحسین ابوالبشری

4 - ۳۳/46

تعادل اجسام صلب دو بعدی

عکس العمل های تکیه گاهی



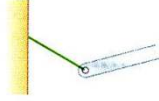
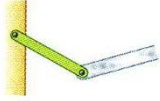
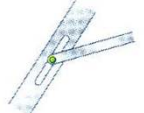
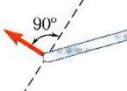
اگر تکیه گاهی از حرکت انتقالی جسم در راستای مشخصی جلوگیری نماید، آنگاه نیرویی در همان جهت به جسم وارد می کند. به همین ترتیب اگر تکیه گاه از حرکت چرخشی جلوگیری نماید، یک ممان کوپل به جسم وارد می کند.

گردآوری و تنظیم: محمدحسین ابوالبشری

4 - ۳۴/46

Vector Mechanics for Engineers: Statics

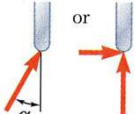
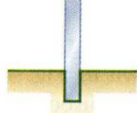
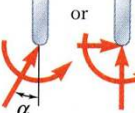
عکس العمل‌ها در تکیه‌گاه‌ها و اتصالات برای سازه‌های دوبعدی

 Rollers	 Rocker	 Frictionless surface	 Force with known line of action	• عکس العمل‌های معادل با یک نیرو با راستای معلوم
 Short cable	 Short link	 Force with known line of action		
 Collar on frictionless rod	 Frictionless pin in slot	 Force with known line of action		

© 2007 The McGraw-Hill Companies, Inc. All rights reserved. 4 - ۳۵/46

Vector Mechanics for Engineers: Statics

عکس العمل‌ها در تکیه‌گاه‌ها و اتصالات برای سازه‌های دوبعدی

 Frictionless pin or hinge	 Rough surface	 Force of unknown direction	عکس العمل‌های معادل با یک نیرو با جهت و مقدار نامعلوم
 Fixed support		 Force and couple	

عکس العمل‌های معادل با یک نیرو با جهت و مقدار نامعلوم و یک کوپل نامعلوم

گردآوری و تنظیم: محمدحسین ابوالبشری

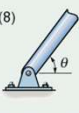
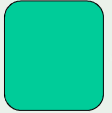
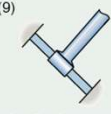
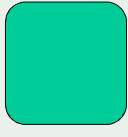
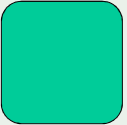
© 2007 The McGraw-Hill Companies, Inc. All rights reserved. 4 - ۳۶/46

MF3

بست، طوقه Collar:
My Friend ٠٥/٠٦/٢٠٠٩ ؛

تعادل اجسام صلب دو بعدی

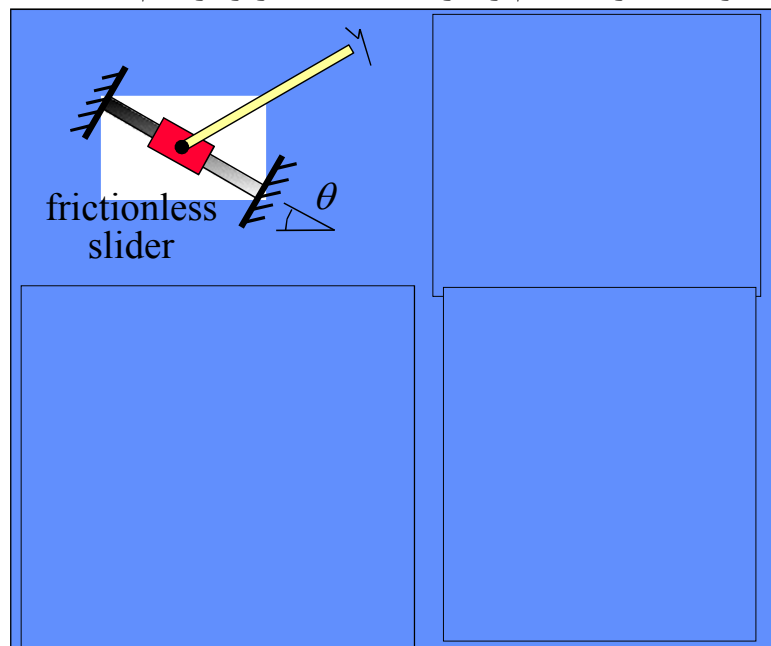
ترسیمه‌های آزاد

Types of Connection	Reaction	Number of Unknowns
(8)  smooth pin or hinge	 or 	Two unknowns. The reactions are two components of force, or the magnitude and direction ϕ of the resultant force. Note that ϕ and θ are not necessarily equal [usually not, unless the rod shown is a link as in (2)].
(9)  member fixed connected to collar on smooth rod		Two unknowns. The reactions are the couple moment and the force which acts perpendicular to the rod.
(10)  fixed support	 or 	Three unknowns. The reactions are the couple moment and the two force components, or the couple moment and the magnitude and direction ϕ of the resultant force.

گردآوری و تنظیم: محمدحسین ابوالیشری

4 - ۳۷/46

ترسیمه آزاد جسم را در تکیه‌گاه‌های زیر ترسیم نمایید.



4 - ۳۸/46

Vector Mechanics for Engineers: Statics

مسئله نمونه 4.3

حل:

• ترسیمه آزاد را رسم می‌کنیم و محورهای مختصات را در راستای سطح شیبدار در نظر می‌گیریم.

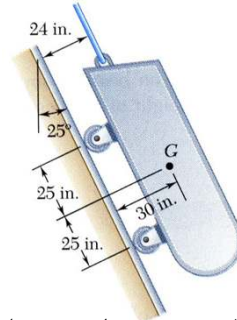
• عکس‌العمل چرخ‌ها را با حل معادلات جمع ممان‌ها حول هر محور چرخ باید صفر باشد به دست می‌آوریم.

• کشش کابل را از حل معادلات مؤلفه جمع نیروها در راستای سطح شیبدار باید صفر باشد به دست می‌آوریم.

• مقادیر را با اینکه جمع مؤلفه‌ها در راستای عمود بر سطح شیبدار نیز صفر است چک می‌کنیم.

گردآوری و تنظیم: محمدحسین ابوالبشری

© 2007 The McGraw-Hill Companies, Inc. All rights reserved.



یک گاری باربری روی سطح شیب داری قرار گرفته است. وزن خالص گاری و بار آن 5500 lb است که در نقطه G اثر می‌کند. گاری به وسیله یک کابل در آن حالت نگاه داشته می‌شود.

کشش کابل و عکس‌العمل در هر جفت از چرخ‌ها را به دست آورید.

4 - ۳۹/46

Vector Mechanics for Engineers: Statics

مسئله نمونه 4.3 (ادامه)

• عکس‌العمل‌ها در چرخ‌ها را به دست می‌آوریم:

$$\sum M_A = 0: -(2320 \text{ lb})25 \text{ in.} - (4980 \text{ lb})6 \text{ in.} + R_2(50 \text{ in.}) = 0$$

$$R_2 = 1758 \text{ lb}$$

$\sum M_B = 0: +(2320 \text{ lb})25 \text{ in.} - (4980 \text{ lb})6 \text{ in.} - R_1(50 \text{ in.}) = 0$

$$R_1 = 562 \text{ lb}$$

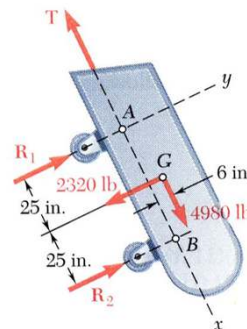
• کشش کابل را به دست می‌آوریم.

$$\sum F_x = 0: +4980 \text{ lb} - T = 0$$

$$T = +4980 \text{ lb}$$

گردآوری و تنظیم: محمدحسین ابوالبشری

© 2007 The McGraw-Hill Companies, Inc. All rights reserved.



• ترسیمه آزاد را رسم می‌کنیم.

$$W_x = +(5500 \text{ lb})\cos 25^\circ = +4980 \text{ lb}$$

$$W_y = -(5500 \text{ lb})\sin 25^\circ = -2320 \text{ lb}$$

4 - ۴۰/46

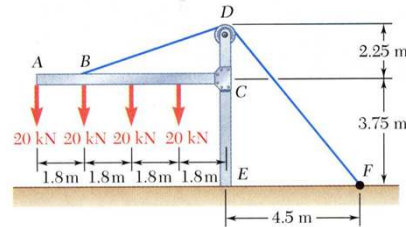
Vector Mechanics for Engineers: Statics

مسئله نمونه 4.4

حل:

- ترسیمه آزاد قاب و کابل را رسم می کنیم.

- سه معادله تعادل را برای به دست آوردن مؤلفه های نیروهای عکس العمل و ممان در E حل می کنیم.



قابی برای سقف یک ساختمان کوچک طراحی شده است. کشش در کابل 150 kN است. عکس العمل انتهای ثابت E را به دست آورید.

گردآوری و تنظیم: محمدحسین ابوالبشری

© 2007 The McGraw-Hill Companies, Inc. All rights reserved.

4 - ۱/46

Vector Mechanics for Engineers: Statics

مسئله نمونه 4.4 (ادامه)

- سه معادله تعادل را برای به دست آوردن مؤلفه های نیروهای عکس العمل و ممان حل می کنیم.

$$\sum F_x = 0: E_x + \frac{4.5}{7.5}(150 \text{ kN}) = 0$$

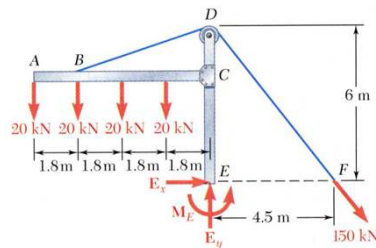
$$E_x = -90.0 \text{ kN}$$

$$\sum F_y = 0: E_y - 4(20 \text{ kN}) - \frac{6}{7.5}(150 \text{ kN}) = 0$$

$$E_y = +200 \text{ kN}$$

$$\begin{aligned} \sum M_E = 0: & +20 \text{ kN}(7.2 \text{ m}) + 20 \text{ kN}(5.4 \text{ m}) \\ & + 20 \text{ kN}(3.6 \text{ m}) + 20 \text{ kN}(1.8 \text{ m}) \\ & - \frac{6}{7.5}(150 \text{ kN})4.5 \text{ m} + M_E = 0 \end{aligned}$$

$$M_E = 180.0 \text{ kN} \cdot \text{m}$$



- ترسیمه آزاد قاب و کابل را رسم می کنیم.

گردآوری و تنظیم: محمدحسین ابوالبشری

© 2007 The McGraw-Hill Companies, Inc. All rights reserved.

4 - ۲/46