

فصل ۹

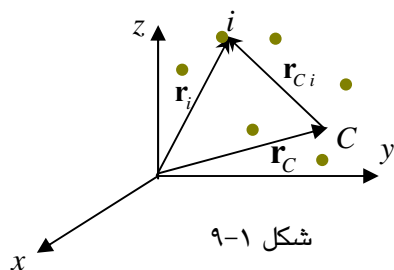
ایستایی‌شناسی جسم سخت

در فصل ۳ ترازمندی ایستایی تک‌ذره را بررسی کردیم. در برخی مثال‌ها هم که سامانه جسم دارای بعد بود، آن را نیز به تک ذره کاهش دادیم. در آنجا اساس کار این بود که راستای اثر نیروهای وارد به جسم باید در یک نقطه‌ی روی جسم یکدیگر را قطع کنند. درست است که برخی مسئله‌ها و مثال‌ها شامل یک جفت جسم بودند که با ریسمان به هم پیوسته بودند و راستای نیروهای وارد به سامانه، همگی در یک نقطه یکدیگر را قطع نمی‌کردند. اما، هرگاه یکی از اجزاء سامانه را جداگانه در نظر گرفتیم، در حقیقت راستای نیروهای وارد به آن همگی در یک نقطه به هم رسیدند و معادله‌های ترازمندی ایستایی را توانستیم برای هر جسم به طور جداگانه بنویسیم و هر جسم را به صورت یک تک ذره در نظر بگیریم.

در این فصل، ایستایی‌شناسی جسم سخت دارای بعد را بررسی می‌کنیم که راستای اثر نیروهای وارد به آن یکدیگر را در یک نقطه قطع نمی‌کنند. چنین مجموعه‌ای از نیروها، یک ویژگی دیگر هم به وجود می‌آورد. افزون بر انتقال، این نیروها تمایل دارند که جسم را بچرخانند. در نتیجه، اگر بخواهیم شرایط ترازمندی ایستایی جسمی را بررسی کنیم که تحت تأثیر مجموعه‌ی دلخواهی از نیروها قرار دارد، نه تنها باید ترازمندی در برابر جابه‌جایی انتقالی، بلکه ترازمندی چرخشی آن را هم به حساب بیاوریم.

۹-۱ مرکز جرم سامانه‌ی ذرات

مفهوم مرکز جرم در حل مسئله‌های دینامیک و استاتیک بسیار سودمند است. از این رو، نخست به تعریف مرکز جرم سامانه‌ی با N ذره می‌پردازیم و سپس مختصات آن را نسبت به هر چارچوب کارتریژی OXYZ به دست می‌آوریم. سامانه‌ی N ذره در



شکل ۹-۱

(۹-۱) نشان داده شده است. بردار شعاعی این ذره‌ها را $\mathbf{r}_1, \mathbf{r}_2, \dots, \mathbf{r}_N$ بنامید.

فرض کنید جرم ذره‌ها m_1, m_2, \dots, m_N اند. بردار \mathbf{r}_i بردار شعاعی ذره‌ی i -ام است. نقطه‌ای مانند C را انتخاب کنید و بردار شعاعی \mathbf{r}_C را از O به C بکشید و سپس از C بردار شعاعی \mathbf{r}_{Ci} را به ذره‌ی i -ام بکشید. سه بردار \mathbf{r}_i و \mathbf{r}_C و \mathbf{r}_{Ci} مثلث بسته‌ای می‌سازند که معادله‌ی آن عبارت است از:

$$\mathbf{r}_i = \mathbf{r}_C + \mathbf{r}_{Ci} \quad (9-1)$$

اگر رابطه‌ی (۹-۱) را در m_i ضرب کنیم، خواهیم داشت:

$$m_i \mathbf{r}_i = m_i \mathbf{r}_C + m_i \mathbf{r}_{Ci} \quad (9-2)$$

برای هر یک از N ذره‌ی می‌توان یک چنین معادله‌ای نوشت. اگر همه‌ی این معادله‌ها را با هم جمع کنیم، خواهیم داشت

$$m_1 \mathbf{r}_1 + m_2 \mathbf{r}_2 + \dots + m_N \mathbf{r}_N = (m_1 + m_2 + \dots + m_N) \mathbf{r}_C + m_1 \mathbf{r}_{C1} + m_2 \mathbf{r}_{C2} + \dots + m_N \mathbf{r}_{CN} \quad (9-3)$$

می‌توان این معادله را با نمادگذاری ساده‌تری به صورت زیر نوشت

$$\sum_{i=1}^N m_i \mathbf{r}_i = \left(\sum_{i=1}^N m_i \right) \mathbf{r}_C + \sum_{i=1}^N m_i \mathbf{r}_{Ci} \quad (9-4)$$

توجه بکنید که روی بردار \mathbf{r}_C جمع بسته نشده است، چون \mathbf{r}_C برای همه‌ی ذره‌ها یکسان است. یکبار که نقطه‌ی C را برگزیده

باشیم، آنگاه بردار \mathbf{r}_C همواره ثابت می‌ماند. به بیان دیگر، \mathbf{r}_C هیچ زیرنویسی برای جمع بستن روی آن ندارد. این گونه جمع بستن روی بردارها، جمع برداری اند. اگر در رابطه‌ی (۹-۴) جمع دوم سمت راست صفر باشد، یعنی اگر داشته باشیم

$$\sum_{i=1}^N m_i \mathbf{r}_{Ci} = \mathbf{0} \quad (9-5)$$

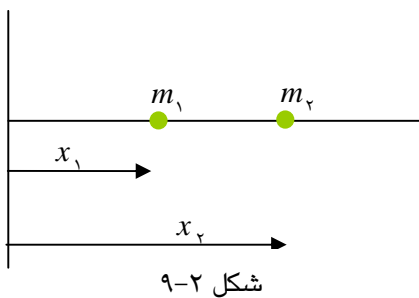
گوییم نقطه‌ی C مرکز جرم سامانه است. چنانچه این شرط برقرار باشد، معمولاً \mathbf{r}_C را با \mathbf{R} نشان می‌دهند. پس، اگر رابطه‌ی (۹-۵) برقرار باشد، از رابطه‌ی (۹-۴) داریم:

$$\mathbf{MR} = \sum_{i=1}^N m_i \mathbf{r}_i \quad (9-6)$$

که در آن M جرم کل همه‌ی ذره‌هاست $\left(M = \sum_{i=1}^N m_i \right)$. کمیت \mathbf{R} بردار شعاعی از هر مبدا O به مرکز جرم سامانه است. مؤلفه‌های کارتزی بردار مرکز جرم \mathbf{R} عبارتند از:

$$X_R = \frac{\sum_{i=1}^N m_i x_i}{M}, \quad Y_R = \frac{\sum_{i=1}^N m_i y_i}{M}, \quad Z_R = \frac{\sum_{i=1}^N m_i z_i}{M} \quad (9-7)$$

ساده‌ترین مثال، یافتن مرکز جرم دو ذره با جرم‌های m_1 و m_2 است. اگر خطی که دو ذره را به هم وصل می‌کند روی محور



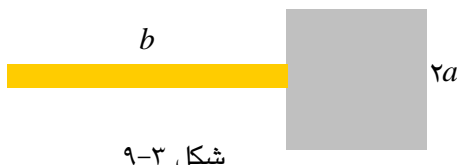
x باشد، چون مختصات y و z هر دو صفرند، روشن است که مرکز جرم روی محور x قرار خواهد داشت. شکل (۹-۲) این وضعیت را نشان می‌دهد. مؤلفه‌ی x مرکز جرم عبارت است از

$$R_x = \frac{m_1 x_1 + m_2 x_2}{m_1 + m_2} \quad (9-8)$$

برای حالت خاصی که جرم دو ذره با هم برابر باشد، مرکز جرم در نیم راه خطی

قرار می‌گیرد که دو جسم را به هم وصل می‌کند. مختصات مرکز جرم یک سامانه‌ی مرکب را می‌توان با تقسیم‌کردن آن به

اجزاء کوچک‌تر هم حساب کرد. کافی است که نخست مرکز جرم هر جزء را حساب کنیم و سپس مرکز این مرکز جرم‌ها را پیدا



کنیم. برای مثال؛ پتک شکل (۹-۳) را در نظر بگیرید که از یک سر مکعبی به ضلع $2a$ و دسته‌ای به طول b تشکیل شده است. می‌خواهیم مرکز جرم آن را بیابیم. برای این کار بهتر است سامانه را ترکیبی از دو جسم، سر و دسته، در

نظر بگیریم. نشان دادن این که، این کار پذیرفتنی است دشوار نیست. فرض کنید سامانه‌ی N ذره‌ای بالا را به دو بخش تقسیم

کنیم یک بخش با k ذره و بخش دیگر با $N - k$ ذره. جرم‌های دو بخش عبارتند از:

$$M_1 = \sum_{i=1}^k m_i, \quad M_2 = \sum_{i=k+1}^N m_i \quad (9-9)$$

و داریم $M = M_1 + M_2$. بردار شعاعی مرکز جرم هر کدام عبارت است از

$$M_{\setminus}R_{\setminus} = \sum_{i=1}^k m_i \mathbf{r}_i \quad , \quad M_{\setminus}R_{\setminus} = \sum_{i=k+1}^N m_i \mathbf{r}_i \quad (9-10)$$

روشن است که

$$\sum_{i=1}^k m_i \mathbf{r}_i + \sum_{i=k+1}^N m_i \mathbf{r}_i = \sum_{i=1}^N m_i \mathbf{r}_i \quad (9-11)$$

و معادله‌ی (9-6) به صورت زیر درمی‌آید

$$M\mathbf{R} = \sum_{i=1}^k m_i \mathbf{r}_i + \sum_{i=k+1}^N m_i \mathbf{r}_i = M_{\setminus}R_{\setminus} + M_{\setminus}R_{\setminus} \quad (9-12)$$

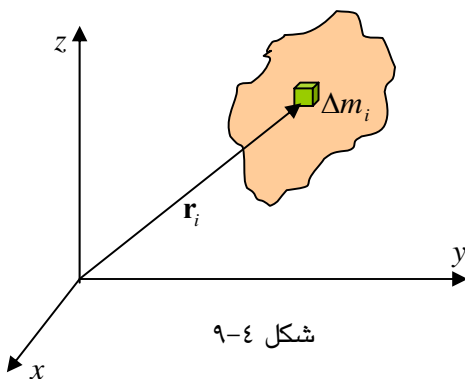
مؤلفه‌ی x معادله‌ی (9-12) عبارت است از:

$$MR_x = M_{\setminus}R_{x\setminus} + M_{\setminus}R_{x\setminus} \quad (9-13)$$

و این درست همانند حالت دو ذره [رابطه (9-7)] است.

۹-۲ مرکز جرم جسم سخت

اگرچه مکان مرکز جرم جسم سخت اندکی پیچیده‌تر است، اما هنوز هم گفتار بخش ۹-۱ چاره ساز است. جسم سخت دارای بعد را می‌توان سامانه‌ای با تعداد بسیار زیاد ذرات پنداشت که جدایی میان ذره‌ها بسیار کوچک است. در این صورت جسم را می‌توان مانند شکل (9-۴) به صورت توزیع پیوسته‌ی جرم فرض کرد. اگر جسم را به اجزاء جرم Δm_i با مختصات x_i, y_i, z_i تقسیم کنیم، آنگاه می‌بینیم که، برای مثال، مؤلفه‌ی x مرکز جرم به تقریب $R_x = (1/M) \sum_{i=1}^N x_i \Delta m_i$ است. رابطه‌های مشابهی هم برای



R_y و R_z می‌توان نوشت. اگر اجازه دهیم که تعداد عناصر جرم، N ، به بینهایت میل کند آنگاه R_x دقیق‌تر هم می‌شود. در این حد، علامت جمع به انتگرال و Δm_i به عنصر دیفرانسیل dm تبدیل می‌شوند و خواهیم داشت

$$R_x = \lim_{\Delta m_i \rightarrow 0} \frac{\sum x_i \Delta m_i}{M} = \frac{1}{M} \int x dm = \frac{\int x dm}{\int dm} \quad (9-14)$$

همین طور برای مؤلفه‌های R_y و R_z داریم

$$R_y = \frac{1}{M} \int y dm \quad , \quad R_z = \frac{1}{M} \int z dm \quad (9-15)$$

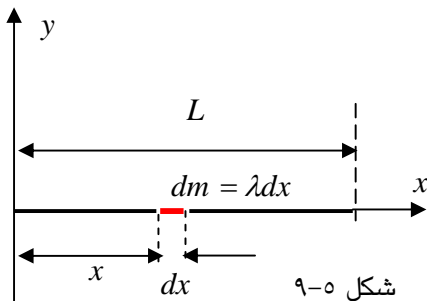
یا اگر به صورت برداری نشان دهیم، بردار مکان مرکز جرم، \mathbf{R} ، عبارت است از

$$\mathbf{R} = \frac{1}{M} \int \mathbf{r} dm \quad (9-16)$$

یک نتیجه‌گیری آنی گفتار بالا این است که مرکز جرم اجسام همگن و متقارن باید روی محور تقارن آنها باشد. برای نمونه، مرکز جرم میله‌ی همگن باید روی میله و در نیم‌راه بین دو انتها (وسط) باشد. مرکز جرم کره‌ی یا مکعب همگن باید در مرکز

هندسی آنها باشد. در مثال‌های زیر برخی از حالت‌ها را بررسی می‌کنیم.

مثال ۹-۱ (الف): نشان دهید که مرکز جرم میله‌ای همگن به جرم M و به طول L در وسط میله است.



شکل ۹-۵

(ب): فرض کنید میله ناهمگن است و مانند شکل (۹-۵) جرم واحد طول با فاصله از یک انتهای میله تغییر کند، $\lambda = \alpha x$ ، که در آن α مقدار ثابتی است. مؤلفه‌ی x مرکزجرم را برحسب طول L بیابید.

حل: (الف) بنا به تقارن $R_y = R_z = 0$ است (اگر میله در راستای محور x ها باشد). اگر جرم در واحد طول را λ بنامیم (چگالی خطی جرم) برای میله‌ی همگن داریم $\lambda = M/L$. میله را به جزءهای با طول dx تقسیم کنید، جرم هر جزء

$dm = \lambda dx$ است. چون یکی از این جزءهای دلخواه در فاصله‌ی x از مبدا قرار دارد (شکل ۵-۹) از رابطه‌ی (۹-۱۴) داریم

$$R_x = \frac{1}{M} \int_0^L x dm = \frac{1}{M} \int_0^L x \lambda dx = \frac{\lambda}{M} \left. \frac{x^2}{2} \right|_0^L = \frac{\lambda L^2}{2M} \quad (9-17)$$

چون $\lambda = M/L$ است، بنابراین:

$$R_x = \frac{L^2}{2M} \left(\frac{M}{L} \right) = \frac{L}{2} \quad (9-18)$$

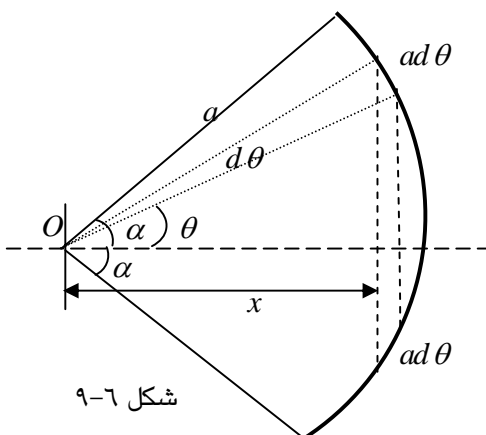
(ب): در این حالت هم $dm = \lambda dx$ است، اما مانند قسمت (الف) λ دیگر مقدار ثابت نیست. پس

$$R_x = \frac{1}{M} \int_0^L x dm = \frac{1}{M} \int_0^L x \lambda dx = \frac{\alpha}{M} \int_0^L x^2 dx = \frac{\alpha L^3}{2M} \quad (9-19)$$

می‌توان α را حذف کرد. کافی است توجه داشته باشیم که جرم کل M را می‌توان به صورت زیر نوشت:

$$M = \int dm = \int_0^L \lambda dx = \int_0^L \alpha x dx = \frac{\alpha L^2}{2} \Rightarrow \alpha = \frac{2M}{L^2} \quad (9-20)$$

و در نتیجه: $R_x = \alpha L^3 / (2 \frac{\alpha L^2}{2}) = 2L/3$



شکل ۹-۶

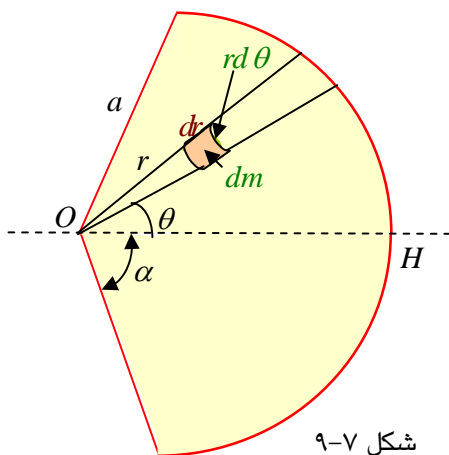
مثال ۹-۲: سیم یکنواختی را برابر شکل (۹-۶) به صورت خمی از یک دایره به شعاع a و با زاویه‌ی مرکزی 2α درآورده‌ایم. مرکزجرم این سیم خمیده را بیابید.

حل: فرض کنید جرم واحد طول سیم λ است. روشن است که به خاطر تقارن، مرکزجرم سیم روی محور تقارن OA خواهد بود، ما این محور را محور x ها انتخاب می‌کنیم (شکل ۶-۹). عنصرهای متقارن $a d\theta$ را همانند شکل در نظر بگیرید. مرکز جرم این دو عنصر متقارن در نیم‌راه بین آنها روی خط OA قرار دارد که در فاصله‌ی x از مرکز O است و جرم موثر

آن $\alpha a \lambda d\theta$ است. برای هر جفت جزء جرم متقارن دیگر هم این چین است. بنابراین، مرکز جرم R_x تمامی سیم روی محور x خواهد بود. چون $x = a \cos \theta$ پس داریم

$$R_x = \frac{\int x dm}{\int dm} = \frac{\int_0^\alpha \lambda a^2 \cos \theta d\theta}{\int_0^\alpha \lambda a d\theta} = \frac{a \sin \alpha}{\alpha} \quad (9-21)$$

مثال ۹-۳ مرکز جرم قطاعی از یک رویه‌ی دایره‌ای به شعاع a و زاویه‌ی مرکزی 2α را به دست آورید. نخست به طور مستقیم و با گزینش جزء جرم دلخواه محاسبه را انجام دهید و سپس با استفاده از نتیجه‌ی مثال (۹-۲) آن را حساب کنید.
 حل: (الف) روش ۱ = محاسبه‌ی مستقیم:



شکل ۹-۷

جزء جرم dm را همانند شکل (۹-۷) در فاصله‌ی r از نقطه‌ی O در نظر بگیرید. مساحت ناحیه‌ی هاشور خورده $r dr d\theta$ است. پس، جرم آن $dm = \sigma r dr d\theta$ است که در آن σ چگالی سطحی جرم؛ یعنی جرم در واحد سطح است. روشن است که چون پوسته همگن است؛ مرکز جرم روی خط OH یا محور تقارن قرار دارد. این محور تقارن را محور x بنامید. پس داریم:

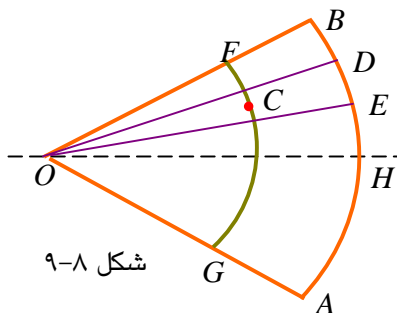
$$R_x = \frac{\int x dm}{\int dm} = \frac{\int x \sigma r dr d\theta}{\int \sigma r dr d\theta} \Rightarrow R_x = \frac{\int (r \cos \theta) \sigma r dr d\theta}{\int \sigma r dr d\theta} \quad (9-22)$$

توجه کنید که به جای x قرار دادیم $x = r \cos \theta$. انتگرال بالا یک انتگرال دوگانه است. در این انتگرال متغیر r از صفر تا a و متغیر θ از $-\alpha$ تا α تغییر می‌کنند.

$$R_x = \frac{\sigma \int r^2 \cos \theta dr d\theta}{\sigma \int r dr d\theta} = \frac{\sigma \int_0^a r^2 dr \int_{-\alpha}^{\alpha} \cos \theta d\theta}{\sigma \int_0^a r dr \int_{-\alpha}^{\alpha} d\theta} = \frac{\frac{1}{3} \sigma a^3 (\sin \theta) \Big|_{-\alpha}^{\alpha}}{\frac{1}{2} \sigma a^2 (\theta) \Big|_{-\alpha}^{\alpha}} \quad (9-23)$$

$$\Rightarrow R_x = \frac{\frac{1}{3} a^3 \sigma (2 \sin \alpha)}{\frac{1}{2} a^2 (\sigma 2\alpha)} = \frac{2a \sin \alpha}{3 \alpha}$$

روش ۲- استفاده از مثال ۹-۲: در شکل (۹-۸) صفحه‌ی OAB با زاویه‌ی مرکزی 2α و شعاع a نشان داده شده است.

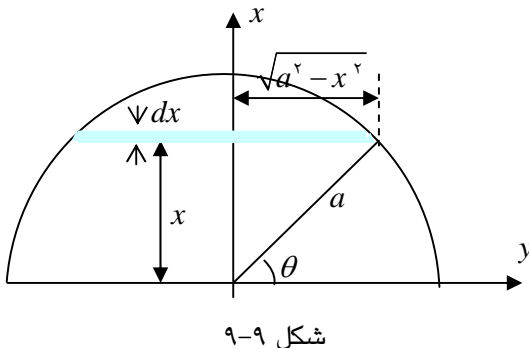


شکل ۹-۸

می‌توان مثلث کوچک ODE را عنصر انتگرال‌گیری انتخاب کرد. در هر مثلث، مرکز جرم محل برخورد میانه‌هاست. اگر نقطه‌ی C محل برخورد میانه‌های این مثلث کوچک باشد، این نقطه در فاصله‌ی $2/3$ از رأس قرار دارد. می‌توانیم رویه را به مثلث‌های کوچک هم‌اندازه تقسیم کنیم. مرکز جرم همه‌ی این مثلث‌ها روی خم FG قرار خواهند گرفت که شعاع آن $2a/3$ است. اگر مثلث‌ها را در واقع بسیار کوچک

فرض کنیم، در عمل، خم FG را می‌توان به صورت سیمی در نظر گرفت که بخشی از پیرامون دایره‌ای به شعاع $2a/3$ است. در نتیجه؛ از رابطه‌ی (۹-۲۱)، مثال ۹-۲ می‌توان استفاده کرد. پس، مرکز جرم FG و در نتیجه، مرکز جرم قطاع OAB ، روی خط OH به فاصله‌ی $R_x = (2a/3)(\sin \alpha/3\alpha) = 2a \sin \alpha/3\alpha$ از O قرار خواهد گرفت

مثال ۴ - ۹: مرکز جرم نیم‌کره‌ی توپر به شعاع a با توزیع جرم یکنواخت رابیباید.



حل: چون نیم‌کره تقارن هندسی دارد، می‌دانیم که مرکز جرم روی محور تقارن آن خواهد بود. اگر این محور را محور x ها در بنامیم، آنگاه کافی ست R_x را حساب کنیم. جزء جرم را برشی به ضخامت dx و در فاصله‌ی x از مرکز نیم‌کره انتخاب می‌کنید. شعاع این برش $(a^2 - x^2)^{1/2}$ است و در شکل (۹-۹) نشان داده شده است. جرم این برش $dm = \rho \pi (a^2 - x^2) dx$ است که در آن چگالی حجمی جرم

است. بنابراین، داریم

$$R_x = \frac{\int_0^a \rho \pi x (a^2 - x^2) dx}{\int_0^a \rho \pi (a^2 - x^2) dx} = \frac{3}{8} a \quad (9-24)$$

مثال ۵ - ۹: مرکز جرم یک رویه‌ی نیم‌کره به شعاع a را به دست آورید. توزیع جرم روی سطح رویه است.

حل: دستگاه مختصات را همانند مثال ۹-۴ در نظر بگیرید. در اینجا نیز به خاطر تقارن، مرکز جرم روی محور x ها خواهد بود. جزء جرم را روبانی به پهنای $a d\theta$ برگزینید (توجه کنید که تفاوت این مثال با مثال پیشین در این است که این بار جرم روی سطح توزیع شده است و جزء جرم dm در روی سطح کره است). بنابراین: $dm = \sigma dA = 2\pi(a^2 - x^2)^{1/2} a d\theta$. که در آن جزء سطح dA و چگالی سطحی جرم σ همان‌گونه که از شکل (۹-۹) می‌توان دید داریم:

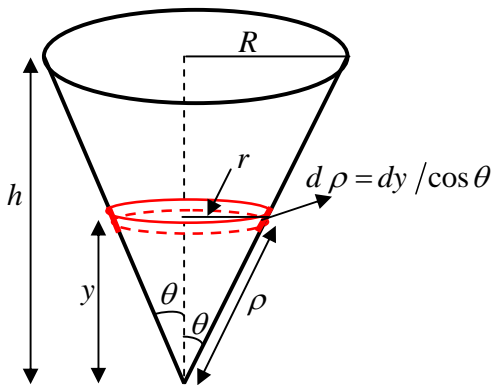
$$\theta = \sin^{-1}\left(\frac{x}{a}\right) \Rightarrow d\theta = (a^2 - x^2)^{-1/2} dx \Rightarrow dm = 2\pi a \sigma dx$$

$$\Rightarrow R_x = \frac{\int_0^a \sigma 2\pi a x dx}{\int_0^a \sigma 2\pi a dx} = \frac{1}{2} a \quad (9-25)$$

مثال ۶ - ۹ (الف): مرکز جرم سطح مخروطی با شعاع قاعده‌ی R و ارتفاع h را به دست آورید.

(ب): اگر مخروط توپر باشد، مرکز جرمش را حساب کنید.

حل (الف): قیف را مانند شکل (۹-۱۰) به باریکه‌های افقی برش دهید. داریم:



شکل ۹-۱۰

$$\cos \theta = \frac{y}{\rho} \Rightarrow \rho = \frac{y}{\cos \theta} \Rightarrow d\rho = \frac{dy}{\cos \theta} \quad (9-26)$$

مساحت باریکه‌ی روبان‌مانند عبارت است از

$$\begin{aligned} dA &= (\pi r) (d\rho) = (\pi r) \frac{dy}{\cos \theta} \\ &= \pi (y \tan \theta) \left(\frac{dy}{\cos \theta} \right) = \pi y dy \frac{\sin \theta}{\cos^2 \theta} \end{aligned} \quad (9-27)$$

طول یال مخروط $h/\cos \theta$ و مساحت آن $A = \frac{1}{2} \left(\pi R \frac{h}{\cos \theta} \right)$ است. پس،
جرم کل مخروط عبارت است از $M = \sigma A = \sigma \frac{1}{2} \left(\pi R \frac{h}{\cos \theta} \right)$ پس،

می‌توان نوشت

$$\begin{aligned} y_{CM} &= \frac{1}{M} \int y dm = \frac{1}{\sigma \pi R h / \cos \theta} \int y (\sigma dA) = \frac{1}{\cancel{\sigma} \cancel{\pi} R h / \cos \theta} \int y \cancel{\sigma} \pi y dy \frac{\sin \theta}{\cos^2 \theta} \\ &= \frac{\pi \tan \theta}{R h} \int_0^h y^2 dy = \frac{\pi \tan \theta}{R h} \left(\frac{h^3}{3} \right) = \frac{\pi}{3} \left(\frac{h^2}{R} \right) \tan \theta \end{aligned} \quad (9-28)$$

چون $h \tan \theta = R$ است، پس

$$y_{CM} = \frac{2}{3} h, \quad x_{CM} = 0 \quad (9-29)$$

(ب): این بار مخروط را به قرص‌های افقی به شعاع r برش دهید. توجه کنید که جرم در حجم مخروط توزیع شده است و

$\sigma \sim \text{kg/m}^3$ است. با توجه به شکل (۹-۱۰) روشن است که حجم هر قرص $dV = \pi r^2 dy$ و جرم آن

$dm = \sigma \pi (y \tan \theta)^2 dy$ است. جرم کل مخروط برابر است با $M = \sigma V = \sigma (\pi R^2 h / 3)$. بنابراین، داریم

$$\begin{aligned} y_{CM} &= \frac{1}{M} \int y dm = \frac{1}{(\pi/3) \sigma \pi R^2 h} \int y \sigma \pi y^2 \tan^2 \theta dy = \frac{3 \tan^2 \theta}{R^2 h} \int_0^h y^3 dy \\ &= \frac{3 \tan^2 \theta}{R^2 h} \left(\frac{h^4}{4} \right) = \frac{3}{4} \frac{h^3}{R^2} \tan^2 \theta \end{aligned} \quad (9-30)$$

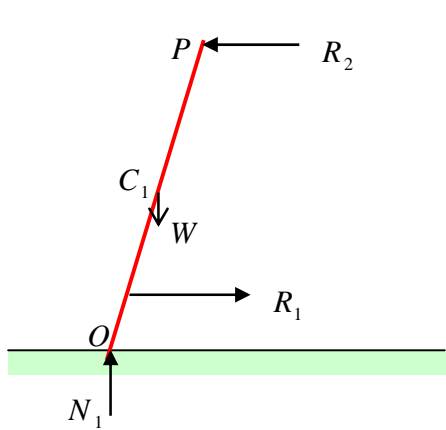
اگر قرار دهیم $h \tan \theta = R$ خواهیم داشت

$$y_{CM} = \frac{3}{4} \frac{(h (h \tan \theta)^2)}{R^2} = \frac{3}{4} h \quad (9-31)$$

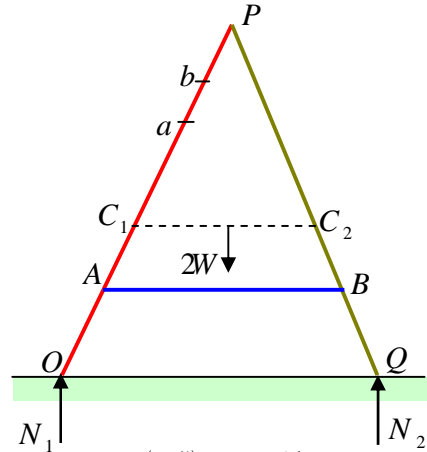
۹-۳ ترازمندی جسم سخت؛ نیروهای خارجی و درونی

پیش از آنکه به شرایط لازم برای ترازمندی جسم دارای بعد پردازیم، لازم است کران‌های هندسی جسم را در نظر بگیریم. برای مثال، ترازمندی دو نردبان همگن و یکسان OP و OQ شکل (۹-۱۱ الف) را در نظر بگیرید که در نقطه‌ی بدون اصطکاک

P به هم چسبیده‌اند و میله‌ی بدون جرم AB ، دو نردبان را به هم وصل کرده است. مجموعه روی سطح بدون اصطکاک قرار دارد. فرض کنید که وزن هر نردبان W است.



شکل ۹-۱۱ (ب)

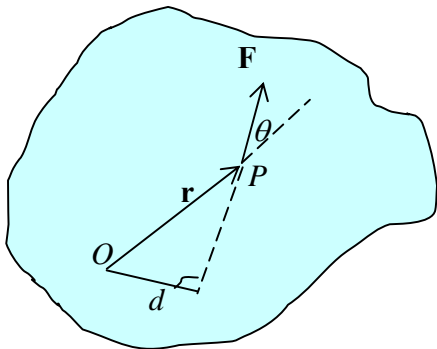


شکل ۹-۱۱ (الف)

نخست به بررسی سامانه‌ی دو نردبان و میله می‌پردازیم: نیروهای وارد بر این سامانه از سوی عامل‌های بیرونی عبارتند از وزن کل $2W$ که به مرکز جرم هر یک از نردبان‌ها در C_1 و C_2 وارد می‌شوند. همچنین نیروهای N_1 و N_2 (در اینجا به خاطر تقارن $N_1 = N_2$) که از طرف سطح به نردبان‌ها وارد می‌شوند نیروهای $2W$ ، N_1 و N_2 نیروهای خارجی اند. افزون بر این نیروهای خارجی، نیروهای درونی نیز وجود دارند. نیروهای درونی آنهایی اند که مثلاً قسمت‌های مجاور به یکدیگر وارد می‌کنند؛ مانند نیرویی که a به b یا برعکس وارد می‌کند؛ یا نیرویی که دو نردبان در نقطه‌ی تماس P به یکدیگر وارد می‌کنند. اگر سامانه‌ای از n ذره تشکیل شده باشد، نیروهای گرانش، الکتروستاتیک و یا نوع دیگر نیرو که بین جفت ذره‌ها وجود دارد، همگی نیروهای درون سامانه اند و نیروی درونی نامیده می‌شوند. در شکل (۹-۱۱ ب) یکی از نردبان‌ها نشان داده شده است. نیروهای خارجی در این سامانه عبارتند از: N_1 (از طرف سطح)، W که نیروی گرانش است و به مرکز جرم آن در نقطه‌ی C_1 وارد می‌شود و نیروهای افقی R_1 و R_2 که به ترتیب نیروهای واکنش میله و نردبان PQ اند. توجه کنید که پیش‌تر برای سامانه‌ی دو نردبان و میله R_1 و R_2 را به حساب نیاوردیم. زیرا برای آن سامانه R_1 و R_2 نیروهای درونی بودند. بزرگی یا گستردگی سامانه کاملاً دلخواه است و بنا به شرایط مسئله انتخاب می‌شوند؛ از این رو کدام نیرو درونی و کدام بیرونی است بستگی به این دارد که چه چیزی را "سامانه‌ی مورد بررسی" برگزینیم. آشکار است که اگر سامانه به اندازه‌ی کافی بزرگ باشد همه‌ی نیروها درونی خواهند شد.

۹-۴ گشتاور نیرو و شرایط عمومی ترازمندی جسم سخت .

در فصل ۴-۷ درباره‌ی گشتاور نیرو سخن گفتیم. گشتاور نیرو در ترازمندی جسم سخت نقش مهمی بازی می‌کند. برای فهمیدن آن فرض کنید به جسمی که در شکل (۹-۱۲) از نقطه‌ی O آویخته شده است، نیروی F اثر کند. اثر این نیرو روی جسم به مکان نقطه‌ی اثر آن، P ، بستگی دارد. اگر بردار مکان نقطه‌ی P نسبت به O باشد، می‌دانیم که گشتاور نیروی F نسبت به نقطه‌ی O عبارت است از



شکل ۹-۱۲

$$\mathbf{G} = \mathbf{r} \times \mathbf{F} \quad (9-32)$$

که همان رابطه‌ی (۷-۲۳) است. بردار \mathbf{G} بر صفحه‌ی \mathbf{r} و \mathbf{F} عمود است و جهت آن را سوی چرخشی که نیرو به آن می‌دهد، تعیین می‌کند. تمایل و توانایی \mathbf{F} برای چرخاندن جسم حول محوری که از نقطه‌ی O می‌گذرد به بازوی گشتاور، d (فاصله‌ی عمودی از نقطه‌ی O تا راستای اثر نیرو) و به اندازه‌ی \mathbf{F} بستگی دارد. اگر چندین نیرو، $\mathbf{F}_1, \mathbf{F}_2, \dots, \mathbf{F}_n$ همگی در نقطه‌ی P به جسم اثر کنند، جمع برداری گشتاور این نیروها، نسبت به O برابر است با گشتاور بردار برآیند آنها. فرض کنید برآیند این نیروها \mathbf{F} باشد آنگاه داریم

$$\mathbf{G} = \mathbf{r} \times \mathbf{F} = \mathbf{r} \times (\mathbf{F}_1 + \mathbf{F}_2 + \dots + \mathbf{F}_n) = \mathbf{r} \times \mathbf{F}_1 + \mathbf{r} \times \mathbf{F}_2 + \dots + \mathbf{r} \times \mathbf{F}_n = \mathbf{G}_1 + \mathbf{G}_2 + \dots + \mathbf{G}_n \quad (9-33)$$

اگر چند نیرو به سامانه‌ای از ذرات اثر کنند، مرکزجرم سامانه شتاب خطی پیدا خواهد کرد، انگار که همه‌ی نیروها به مرکزجرم اعمال شده است. بنابراین، برای اینکه سامانه ترازمندی انتقالی داشته باشد (شتابیده نشود) جمع برداری همه‌ی نیروها باید صفر باشد. در فصل ۱۰ هم چنین نشان خواهیم داد که اگر گشتاور نیروها حول محور دلخواهی که شتاب ندارد، غیر صفر باشد، سامانه‌ی ذرات شتاب زاویه‌ای پیدا خواهد کرد. بنابراین، برای این که سامانه شتاب زاویه‌ای نداشته باشد، جمع برداری گشتاورها نیروها نسبت به نقطه‌ای که محور چرخش از آن می‌گذرد باید صفر باشد. سامانه‌ی ذرات در اینجا جسم سخت تشکیل می‌دهند. بنابراین، اگر نیروهای $\mathbf{F}_1, \mathbf{F}_2, \dots, \mathbf{F}_n$ به جسم سخت اثر کنند و اگر جمع برداری آنها صفر باشد

$$\mathbf{F}_1 + \mathbf{F}_2 + \mathbf{F}_3 + \dots = \mathbf{0} \quad (9-34)$$

آنگاه مرکزجرم؛ اگر از ابتدا ساکن بوده باشد، در حالت سکون باقی خواهد ماند و اگر در ابتدا حرکت یکنواخت داشت، به حرکت یکنواخت خود ادامه خواهد داد. این شرط ترازمندی انتقالی جسم است. همچنین اگر جمع برداری گشتاور نیروهای وارد به جسم نسبت به یک محور صفر باشد

$$\mathbf{r}_1 \times \mathbf{F}_1 + \mathbf{r}_2 \times \mathbf{F}_2 + \dots + \mathbf{r}_n \times \mathbf{F}_n = \mathbf{0} \quad (9-35)$$

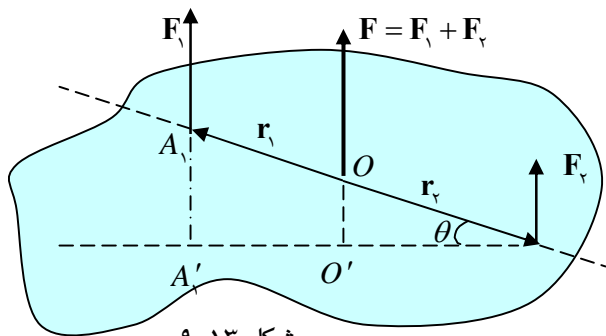
این بدان معنی است که تکانه‌ی زاویه‌ای جسم (یا حالت حرکت چرخشی جسم) تغییر نمی‌کند (به رابطه‌ی (۷-۳۳) نگاه کنید) و این شرط ترازمندی چرخشی جسم است؛ یعنی اگر جسم در ابتدا ساکن (بدون چرخش) باشد، چرخش آغاز نخواهد کرد. رابطه‌های (۹-۳۴) و (۹-۳۵) با هم شرط‌های لازم برای ترازمندی ایستایی کامل جسم سخت‌اند.

توجه کنید که در این بحث فرقی بین نیروهای خارجی و درونی نگذاشتیم؛ زیرا بنا به قانون سوم نیوتون نیروهای درونی به صورت جفت اند و جهت آنها مخالف هم است. پس، اثر هر عضو جفت‌نیرو در ایجاد شتاب انتقالی با اثر عضو دیگر خنثی می‌شود. اگر این نیروها مرکزی باشند، برآیند گشتاور نیروهای داخلی حول هر نقطه‌ای نیز صفر است. اگر یک جزء جسم به جزء همسایه چنان چسبیده باشد که فاصله‌ی آنها تغییر نکند این نیروها باید مرکزی باشند و این در واقع تعریف جسم سخت است. پس، در رابطه‌های (۹-۳۴) و (۹-۳۵) می‌توانیم به جای واژه‌ی نیرو از نیروهای خارجی نام ببریم.

پیامد سودمند و جالب دو شرط ترازمندی بالا برای جسم سخت این است که اگر جسم سخت تحت تأثیر سه نیروی در حالت ترازمند باقی باشد، آن سه نیرو همگی در یک صفحه خواهند بود و هر سه در یک نقطه تلاقی خواهند کرد. اگر چه اثبات این

گزاره دشوار نیست، ما در اینجا از آن خواهیم گذشت.

اگر چند نیروی موازی به یک جسم اثر کنند، می‌توان آنها را ترکیب و با یک نیرو جایگزین کرد. در شکل (۹-۱۳) دو نیروی موازی F_1 و F_2 در نقاط A_1 و A_2 به جسم اثر می‌کنند. اثر این نیروها را می‌توان با تک نیروی $F \equiv F_1 + F_2$ جایگزین کرد که در نقطه‌ی O به جسم اثر می‌کند. تأثیر نیروی F روی جسم باید همان باشد که دو نیروی F_1 و F_2 با هم به وجود می‌آورند.



شکل ۹-۱۳

اگر این حرف درست باشد، افزون بر اینکه F باید با $F_1 + F_2$ برابر باشد، گشتاور آن نیز نسبت به هر نقطه‌ای باید با جمع برداری گشتاورهای F_1 و F_2 حول همان نقطه برابر باشد. این گزاره درست است، چون اگر F جایگزین F_1 و F_2 شود، آنگاه F باید همان تمایل و توانایی برای ایجاد چرخش (و نیز انتقال) را داشته باشد که نیروهای F_1 و F_2 دارند. به ویژه، چون F از نقطه O می‌گذرد، بنابراین گشتاور آن نسبت به O صفر است. پس،

جمع برداری گشتاورهای F_1 و F_2 نیز باید نسبت به نقطه‌ی O صفر باشد. این لازم می‌دارد که اندازه‌ی گشتاورهای این دو نیرو با هم برابر باشند؛ زیرا آنها در جهت‌های خلاف هم محور گذرنده از O چرخش ایجاد می‌کنند. بنابراین، داریم

$$F_1(O'A_1) = F_2(O'A_2) \quad (9-36)$$

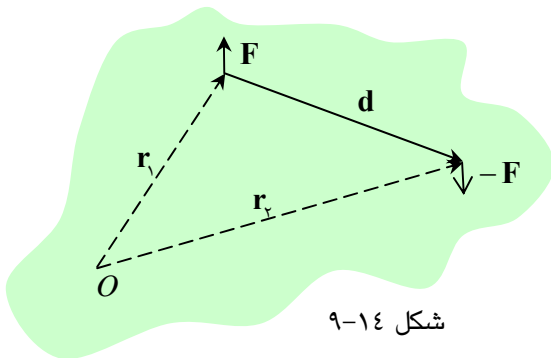
یا

$$F_1 r_1 \cos \theta = F_2 r_2 \cos \theta \quad (9-37)$$

در نمادگذاری برداری این نتیجه عبارت است از:

$$\mathbf{r}_1 \times \mathbf{F}_1 + \mathbf{r}_2 \times \mathbf{F}_2 = \mathbf{0} \quad (9-38)$$

به همین روش نیروهای پادموازی را، به شرطی که اندازه‌ی آنها یکسان نباشد، می‌توان با یک نیرو جایگزین کرد. اما نمی‌توان دو نیرو پادموازی یک اندازه را که خط اثر آنها بر هم منطبق نیست با یک نیرو جایگزین کرد. یک چنین جفت نیرو را، جفت‌شده می‌گویند و نمی‌توان آن را به تک نیرو کاهش داد. نیروهای جفت‌شده، چرخش ایجاد می‌کنند اما باعث انتقال جسمی که به آن اثر می‌کنند، نمی‌شوند. یافتن گشتاور



شکل ۹-۱۴

نیروهای جفت‌شده آموزنده است. فرض کنید در شکل (۹-۱۴) F و $-F$ نیروهای موازی باشند. d بردار شعاعی از نقطه‌ی اثر F به نقطه‌ی اثر $-F$ است. نقطه‌ی دلخواه O را انتخاب کنید و بردارهای r_1 و r_2 را از این نقطه به نقطه‌ی اثر F و $-F$ بکشید.

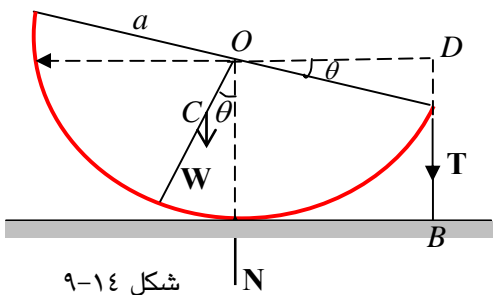
گشتاور هر یک از نیروها را نسبت به نقطه‌ی O حساب کنید و با هم جمع برداری کنید. گشتاور برآیند عبارت است از

$$\mathbf{G} = \mathbf{r}_1 \times \mathbf{F} + \mathbf{r}_2 \times (-\mathbf{F}) = (\mathbf{r}_1 - \mathbf{r}_2) \times \mathbf{F} = \mathbf{F} \times \mathbf{d} \quad (9-39)$$

زیرا $\mathbf{r}_1 - \mathbf{r}_2 = -\mathbf{d}$. می‌بینیم که وابستگی به r_1 و r_2 ناپدید می‌شود و در می‌یابیم که \mathbf{G} مستقل از مکان نقطه‌ای است که گشتاورها نسبت به آن نقطه حساب شده‌اند. همچنین توجه به این نکته مهم است که لازم نیست O در صفحه‌ی نیروها باشد.

بنابراین، اثر نیروی جفت‌شده روی جسم سخت مثالی از بردار آزاد یا ناجایگزیده است؛ چون گشتاور آن نسبت به هر نقطه‌ی جسم سخت یکسان است. در حالی که، تک نیروی وارد به جسم، یک بردار جایگزیده است چون اثرش روی جسم، از جمله چرخش، به محل اثر (یا جایگزیدگی راستای اثر) بستگی دارد.

مثال ۷-۹: نیم‌کره‌ی همگن توپری به وزن W روی سطح کاملاً هموار افقی قرار دارد. شعاع نیمکره a است. یک لبه‌ی آن (نقطه‌ی D) با ریسمان ناکشسان بدون وزن در روی سطح به نقطه‌ی B بسته شده است (شکل ۹-۱۵). طول ریسمان b ($b < a$) است. کشش ریسمان را حساب کنید.



شکل ۹-۱۵

حل: نیمکره را منزوی کنید. نیروهای وارد بر آن عبارتند از: W که به مرکز جرم، C ، در فاصله‌ی $3a/8$ از O (مثال ۹-۴ را ببینید) وارد می‌شود، نیروی واکنش سطح، N ، و نیروی کشش ریسمان T . چون نقطه‌ی تماس بین سطح و نیمکره هموار است، N باید به سطح عمود باشد و از نقطه‌ی O بگذرد. چون W و N هر دو قائم‌اند، T هم باید قائم باشد و مؤلفه‌ی افقی نداشته باشد. نیمکره ترازمند است. بنابراین، برآیند نیروها باید صفر باشد:

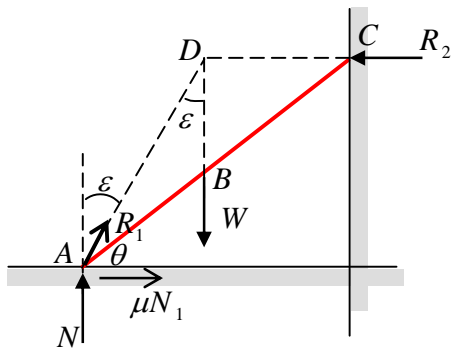
$W + T = N$ همچنین برآیند گشتاور نیروها نیز نسبت به هر نقطه‌ای باید صفر باشد. ما نقطه‌ی O را انتخاب می‌کنیم؛ چون راستای اثر N از O می‌گذرد و گشتاور N نسبت به O صفر است. بدین ترتیب نیروی ناشناخته‌ی N از محاسبات خارج می‌شود. برای این‌که تعادل برقرار باشد باید داشته باشیم $W \cdot \overline{OC} \sin \theta - T a \cos \theta = 0$ چون $\sin \theta = (a-b)/a$ و پس $\cos \theta = (\sqrt{2ab - b^2})^{1/2} / a$ و $\overline{CO} = 3a/8$ اند، پس

$$T = \frac{3}{8} \frac{W(a-b)}{\sqrt{2ab - b^2}} \quad (9-40)$$

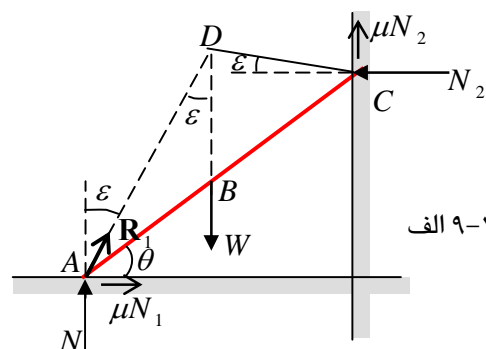
مثال ۸-۹: نردبان یکنواخت سنگینی به دیوار ناهموار تکیه دارد و انتهای دیگر آن روی سطح افقی به همان اندازه ناهموار قرار دارد. زاویه‌ی اصطکاک ϵ است و نردبان در آستانه‌ی لغزش است. نردبان با سطح افقی چه زاویه‌ای می‌سازد؟

حل: در شکل (۹-۱۶ الف) نیروهای وارد به نردبان نشان داده شده‌اند. این نیروها عبارتند از وزن W که به مرکز جرم نردبان، B ، وارد می‌شود و در راستای عمودی و به سمت پائین است. چون نقطه‌ی A در آستانه‌ی لغزش است. بنابراین، نقطه‌ی C نیز در آستانه‌ی لغزیدن است. نیروهای وارد به نقطه عبارتند از N_1 و μN_1 و نیروهای وارد به نقطه‌ی C عبارتند از N_2 و μN_2 . یا برآیند آنها R_1 در نقطه‌ی A و R_2 در نقطه‌ی C . R_1 و R_2 ، هرکدام با خط عمود زاویه‌ی ϵ می‌سازد؛ چون سامانه در ترازمندی حدی است (در آستانه‌ی لغزیدن است). پس، مسئله شامل سه نیروی W ، R_1 و R_2 است که باید یکدیگر را در

یک نقطه، مانند D ، قطع کنند. در مثلث ABD داریم $\frac{AB}{\sin \epsilon} = \frac{AD}{\cos \theta}$. از آنجائی که زاویه‌ی ADC برابر $\pi/2$ است، پس $\overline{AD} = \overline{AC} \cos(\pi/2 - \epsilon - \theta)$. از این دو رابطه و این‌که $\overline{AC} = 2\overline{AB}$ خواهیم داشت:



شکل ۹-۱۶



شکل ۹-۱۶ الف

$$\cos \theta = 2 \sin \epsilon \sin(\epsilon + \theta) = 2 \sin^2 \epsilon \cos \theta + 2 \sin \epsilon \cos \epsilon \sin \theta$$

$$\Rightarrow \tan \theta = \frac{1 - 2 \sin^2 \epsilon}{2 \sin \epsilon \cos \epsilon} = \frac{\cos 2\epsilon}{\sin 2\epsilon} = \cot 2\epsilon \quad (9-41)$$

و یا در حالت تعادل حدی (آستانه‌ی لغزش): $\theta = (\pi/2) - 2\epsilon$

اگر دیوار هموار می‌بود، بر دیوار عمود می‌شد، شکل (۹-۱۶ ب). در این حالت سه نیرو باز هم در D یکدیگر را قطع می‌کنند. این بار نقاط C و D خط افقی می‌سازند و داریم

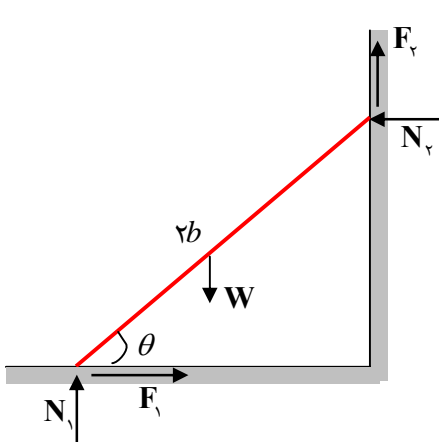
$$\frac{\overline{AB}}{\sin \epsilon} = \frac{\overline{AD}}{\cos \theta'} \Rightarrow \overline{AC} \sin \theta' = \overline{AD} \cos \epsilon \quad (9-42)$$

$$\Rightarrow \overline{AB} = \frac{\overline{AC} \sin \epsilon \sin \theta'}{\cos \theta' \cos \epsilon} = \overline{AB} \tan \epsilon \tan \theta' \Rightarrow \tan \theta' = \frac{1}{2} \cot \epsilon$$

دشوار نیست که ببینیم θ' باید از θ بیشتر باشد. این از شکل‌های (۹-۱۶ الف و ۹-۱۶ ب) آشکار است و می‌توان به صورت زیر آن را آزمود.

$$\tan \theta = \cot 2\epsilon = \frac{\cot^2 \epsilon - 1}{2 \cot \epsilon} = \tan \theta' - \frac{1}{2 \cot \epsilon} \quad (9-43)$$

می‌توانستیم جواب‌های $\tan \theta$ و $\tan \theta'$ را با به کار بردن شرط‌های ترازمندی، $\sum \mathbf{F} = 0$ و $\sum \mathbf{G} = 0$ را هم به دست آوریم.



شکل ۹-۱۷

مثال ۹-۹ میله‌ای به طول $2b$ از یک انتها به دیوار ناهموار تکیه دارد و انتهای دیگر

آن روی سطح افقی ناهموار است. میله با افق زاویه‌ی θ می‌سازد و وزن آن W است. سامانه در حالت ترازمند است، اما ترازمندی حدی نیست (یعنی در آستانه‌ی لغزش نیست). نیروهای واکنش دیوار و سطح را در دو انتهای میله به دست آورید.

حل: نیروهای وارد به میله در شکل (۹-۱۷) نشان داده شده‌اند. چون سامانه در آستانه لغزیدن نیست نیروهای F_1 و F_2 را به طور مستقیم برحسب N_1 و N_2 و W نمی‌شناسیم. بنابراین چهار مجهول N_1, N_2, F_1, F_2 داریم اما تنها سه معادله برای یافتن آنها در دسترس است که عبارتند از قانون نیروها:

$$N_1 + F_2 - W = 0 \quad \text{و} \quad F_1 - N_2 = 0 \quad (9-44)$$

و قانون گشتاورها. اگر گشتاور نیروها را نسبت به انتهای میله که در روی سطح

افقی است حساب کنیم داریم $W b \cos \theta - 2N_p b \sin \theta - 2F_p b \cos \theta = 0$. در نتیجه، با شیوه‌هایی که آموخته‌ایم، مسئله را نمی‌توان حل کرد. یک تکه دانش اضافی دیگر نیز نیاز است.

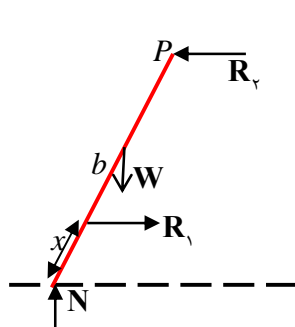
۵-۹ نیروهای واکنش در پیوندگاه‌های هموار و ناهموار

مسئله‌های ایستایی‌شناسی پر از وضعیت‌هایی است که دو میله به هم وصل شده‌اند و یا میله‌ای از نقطه‌ای آویخته شده است. نقطه‌ی آویز یا محل پیوند می‌تواند هموار

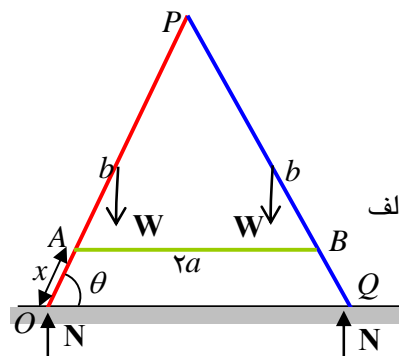
(بدون اصطکاک) و یا ناهموار باشد. اگر پیوندگاه هموار باشد، کنش یکی از میله‌ها را بر روی دیگری می‌توان با نیرویی نشان داد که در پیوندگاه اثر می‌کند. معمولاً جهت و اندازه‌ی این نیرو ناشناخته است و هر دو را باید از معادله‌های ترازمندی به دست آورد. با وجود این، در دو حالت، جهت نیرو شناخته شده است. نخستین این حالت‌ها هنگامی است که هندسه جسم و نیروهای خارجی وارد بر آن، هر دو نسبت به خط راستی که از پیوندگاه می‌گذرد متقارن باشند؛ در این حالت کنش و واکنش بین دو عضو نیز باید نسبت به این خط متقارن باشند و چون نیروهای کنش و واکنش با هم برابر و درخلاف جهت هم اند، لازم است که هر کدام به خط تقارن عمود باشد (R_2 را در مثال ۱۰-۹ ببینید). حالت دوم، هنگامی است که میله یا عضو در دو نقطه پیوند هموار داشته باشد. در این حالت جهت نیرو شناخته شده است. اگر به غیر از نیروی واکنش، هیچ نیرویی در پیوندگاه به جسم وارد نشود، آنگاه برای این که ترازمندی جسم برقرار باشد، هر دو واکنش‌ها، در دو نقطه، باید در راستای خط راستی باشند که دو پیوندگاه را به هم وصل می‌کند و باید مساوی و خلاف جهت هم باشند (مثال ۱۰-۹).

مثال ۱۰-۹ دو میله‌ی یکسان همگن هر کدام به طول b و وزن W برابر شکل (۹-۱۸ الف) در صفحه‌ای عمودی بر روی سطح همواری قرار دارند و در انتهای بالایی به هم پیوند داده شده‌اند. پیوندگاه هموار و بدون اصطکاک است. در فاصله‌ی x از سطح افقی (و در امتداد میله) میله‌ی افقی سبکی به طول $2a$ در نقطه‌های A و B به طور هموار به میله‌ها وصل است. نیروی واکنش وارد به میله‌ی AB را پیدا کنید.

حل: نیروهای خارجی که به سامانه‌ی دو میله‌ای وارد می‌شوند، عبارتند از: واکنش سطح هموار افقی، N ، و نیروهای وزن W که به وسط میله‌ها وارد می‌شود. این نیروها در راستای عمودی‌اند. باتوجه به تقارن مسئله، واکنش N برای هر دو میله یکسان است. چون مجموعه را به صورت یک سامانه می‌پنداریم، تنش‌ها در میله‌ی AB و واکنش در نقطه‌ی P نیروهای داخلی‌اند و به طور جفت حذف می‌شوند. بنابراین، در راستای عمودی داریم $2N = 2W$.



شکل ۹-۱۸ ب



شکل ۹-۱۸ الف

حال نیروهایی را در نظر بگیرید که به یک میله، مثلاً به میله OP ، وارد می‌شوند. در شکل (۹-۱۸) این نیروها نشان داده شده‌اند و عبارتند از: N ، W ، واکنش میله AB را R_1 و واکنش پیوندگاه P را R_2 بنامید. چون میله‌ها یکسان اند R_2 باید افقی باشد. اگر R_2 مؤلفه‌ی عمودی، مثلاً رو به بالا می‌داشت این بدان معنی می‌بود که واکنش OP روی میله QP هم می‌بایست مؤلفه‌ای عمودی، اما رو به پائین داشته باشد و این با تقارن مسئله سازگار نیست؛ چون OP و QP با هم برابرند. پس راستای اثر R_2 تنها می‌تواند افقی باشد. باتوجه به این و رابطه‌ی $2N = 2W = R_2$ نیز باید افقی و با R_2 مساوی و در جهت خلاف آن باشد. حال اگر گشتاورها را نسبت به نقطه‌ی P حساب کنیم، داریم

$$Nb \cos \theta - R_1(b-x) \sin \theta - W \frac{b}{2} \cos \theta = 0 \quad (9-45)$$

چون $\tan \theta = \frac{\sqrt{(b-x)^2 - a^2}}{a}$ است و با استفاده از $2N = 2W$ اینک می‌توانیم بنویسیم

$$R_1 = \frac{abW}{2(b-x) \left[(b-x)^2 - a^2 \right]^{1/2}} \quad (9-46)$$

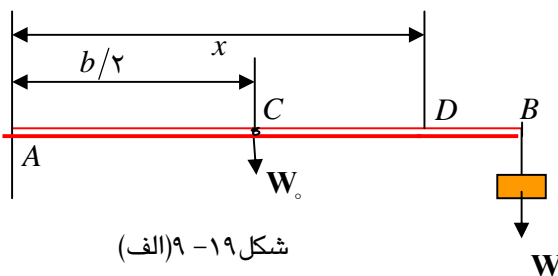
اگر پیوندگاه هموار نباشد وضعیت فرق می‌کند. در پیوندگاه هموار، نیرو می‌تواند از عضوی به عضو دیگر منتقل شود اما گشتاور نمی‌تواند؛ حال آنکه برای پیوندگاه ناهموار هر دو ممکن است منتقل شوند. برای پیشبرد بحث شکل (۹-۱۹) الف) را در نظر بگیرید که از میله‌ی یکنواخت AB به طول b و وزن W_0 تشکیل شده است و وزنه‌ی W از انتهای B به آن آویخته است. میله در نقطه‌ی A به طور ثابت به دیوار وصل است. در اینجا می‌خواهیم تنش‌ی را که در نقطه‌ی D به میله وارد می‌شود، بررسی کنیم. نقطه‌ی D به فاصله‌ی x از A قرار دارد. نیروهای وارد به دیوار در نقطه‌ی A را نیز حساب خواهیم کرد. در شکل (۹-۱۹) ب) بخش BD میله و وزنه‌ی آویزان W را باتوجه به بخش ۳-۹ می‌توان با نیروی عمودی و رو به پایین

$$F_D = W + \frac{W_0}{b}(b-x) \quad (9-47)$$

و با گشتاور

$$G_D = W(b-x) + \frac{W_0}{b}(b-x) \frac{(b-x)}{2} \quad (9-48)$$

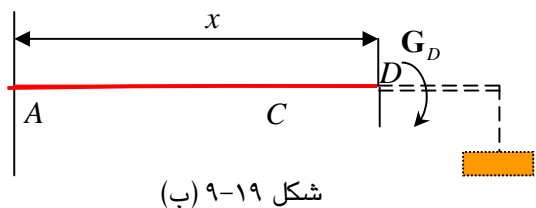
جایگزین کرد. این گشتاور می‌خواهد میله را ساعتگرد بچرخاند (این گشتاور در تعیین این که میله خواهد شکست یا نه عامل مهمی است). بنابراین، تنش‌های وارد در نقطه‌ی D عبارتند از نیروی برشی



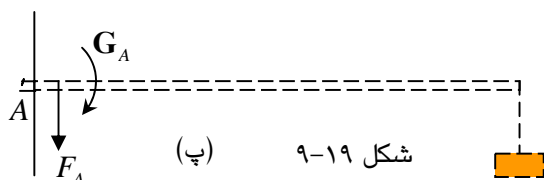
شکل ۱۹-۹ الف)

رابطه‌های (۹-۴۷) و گشتاور (۹-۴۸). در شکل (۹-۱۹) پ) تنش وارد به نقطه‌ی A نشان داده شده است. روشن است که می‌توان میله را با یک نیروی برشی $F_A = W + W_0$ و یک گشتاور خم‌کننده $G_A = Wb + W_0 \frac{b}{2}$ جایگزین کرد که هر دو در نقطه‌ی A به دیوار وارد می‌شوند. گشتاور G_A می‌خواهد دیوار را ساعتگرد بچرخاند. باتوجه به قانون سوم نیوتون، دیوار نیرویی برابر F_A و رو به بالا به میله وارد می‌کند. افزون بر این، گشتاوری به اندازه‌ی G_A از دیوار به میله وارد می‌شود که می‌خواهد میله را پادساعتگرد بچرخاند.

۹-۶ ایستایی‌شناسی ریسمان معلق



شکل ۹-۱۹ (ب)



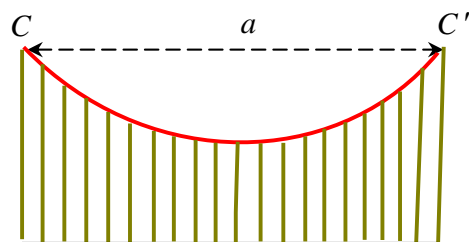
شکل ۹-۱۹ (پ)

در اینجا بهتر است یکبار دیگر هم جسم سخت را تعریف کنیم: جسم سخت سامانه‌ای از ذره‌هاست که فاصله‌ی میان هر جفت آنها، مستقل از این که چه نیروهایی به جسم وارد می‌شود، ثابت بماند. در طبیعت جسم سخت آرمانی وجود ندارد. کم و بیش همه‌ی اجسام تغییر شکل می‌دهند. در خیلی حالت‌ها، مانند آنهایی که در بخش‌های پیشین در نظر گرفتیم، با تقریب خوبی می‌توان جسم سخت را آرمانی پنداشت چون تغییر شکل بسیاری از اجسام تحت اثر نیروهایی که به آنها وارد

می‌شود بسیار جزئی است. وضعیت‌هایی هم وجود دارد که این فرض پذیرفتنی نیست. برای نمونه، اگر به انتهای میله‌ای نیروی بسیار بزرگی وارد کنیم میله تغییر شکل خواهد داد. مقدار تغییر شکل به اندازه‌ی نیرو بستگی دارد. اگر تغییر شکل خیلی بزرگ نباشد با حذف کردن نیرو، میله به حالت نخستین خود برمی‌گردد. اجسام تغییر شکل‌پذیر دیگر، مانند ریسمانی که آزادانه روی یک میز قرار دارد، با اندک نیرو شکل خود را تغییر می‌دهند و پس از حذف نیرو به حالت اولیه‌ی خود برنمی‌گردند. در این بخش، خود را به بررسی تک جسم تغییر شکل‌پذیر محدود خواهیم کرد؛ مانند ریسمانی که در میدان گرانش در تعادل ایستایی است و تحت تأثیر نیروهای گوناگون قرار می‌گیرد. در این بررسی فرض می‌کنیم که جسم تغییر شکل‌پذیر از اجزاء سخت زیادی تشکیل شده است که به هم پیوسته‌اند و نیروهایی که به هر جزء وارد می‌شوند از گونه‌ی نیروهای خارجی است که تاکنون در نظر گرفته‌ایم و با آنها آشنا نیستیم. مانند اثر نیروهایی که همسایه‌ها به جزیی که تحت بررسی است اعمال می‌کنند. این اثر البته نیروی کششی است که در ریسمان است و در راستای خطی که دو جزء را بهم وصل می‌کند، اثر می‌کند.

۹-۶-۱ پل معلق: نخست حالتی را در نظر بگیرید که از وزن ریسمان چشم‌پوشی شده است و باری را که ریسمان تحمل

می‌کند به طور یکنواخت در راستای افقی توزیع شده است مثل پل معلق شکل (۹-۲۰). آسان‌ترین روش بررسی آن است که بخشی از ریسمان را انتخاب کنیم. پائین‌ترین نقطه‌ی پل یک انتهای ریسمان باشد و انتهای دیگرش هر نقطه‌ی دیگر پل، مانند شکل (۹-۲۱)، باشد. نیروهایی که به بخش AB ریسمان وارد می‌شوند عبارتند از کشش T در نقطه A که در راستای افقی است، کشش T که در نقطه‌ی B بر ریسمان مماس است و سرانجام وزن کل W ، آن بخش از پل که به وسیله‌ی تکه‌ی AB ریسمان نگهداری شده است (یعنی بار روی قطعه $A'B'$ جاده). می‌توان فرض کرد که این نیرو به وسط این بخش از جاده یا پل وارد می‌شود. اگر λ وزن واحد طول باشد، آنگاه $W = \lambda x$ در نقطه‌ی E به ریسمان وارد می‌شود. فاصله‌ی x افقی اندازه‌گیری شده است. θ زاویه‌ای است که خط مماس به ریسمان در نقطه‌ی B با افق



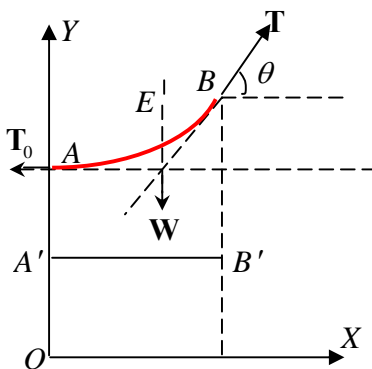
شکل ۹-۲۰

می‌سازد. شرط ترازمندی AB عبارت است از:

$$T \sin \theta = \lambda x \quad (۹-۴۹)$$

$$T \cos \theta = T \quad (۹-۵۰)$$

اگر این دو رابطه را به هم تقسیم کنیم و توجه کنیم که $\tan \theta = dy/dx$ است، آنگاه $dy/dx = \lambda x/T$. با انتگرال‌گیری از این رابطه به دست می‌آید



شکل ۹-۲۱

$$y = \frac{\lambda x^2}{2T_0} + C_1 \quad (9-51)$$

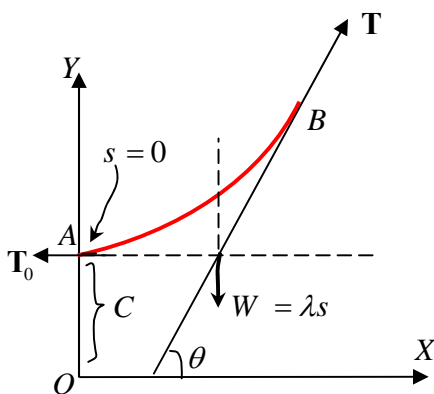
این معادله سهمی است و C_1 ثابت انتگرال گیری است. معنی C_1 روشن است: ارتفاع وسط ریسمان از مبدأ مختصات O است. محور سهمی خط OY است. اینک می توان در هر نقطه ی ریسمان کشش T را با استفاده از رابطه های (۹-۴۹) و (۹-۵۰) به دست آورد، کافی است این دو رابطه را به توان دو رساند و با هم جمع کرد.

$$T = \sqrt{T_0^2 + \lambda^2 x^2} \quad (9-52)$$

با افزایش طول x ، کشش نیز به صورت x^2 افزایش پیدا می کند و در نقطه ی انتهایی به

بیشینه مقدار خود می رسد. اگر فاصله ی پیوندگاه ها را a بنامیم آنگاه بیشینه کشش T_{max} عبارت است از

$$T_{max} = \frac{1}{2} \sqrt{\varepsilon T_0^2 + \lambda^2 a^2} \quad (9-53)$$



شکل ۹-۲۲

۹-۶-۲ زنجیر سنگین: فرض کنید زنجیر یا ریسمان سنگینی را از دو انتها به

دو دیوار وصل کرده ایم. زنجیر یا ریسمان تحت نیروی وزن خود به حالت خمیده درمی آید. فرق این مسئله و پل معلق در این است که اینجا بار به طور یکنواخت در امتداد زنجیر یا ریسمان توزیع شده است. در شکل (۹-۲۲) بخش AB این زنجیر یا ریسمان نشان داده است. فرض کنید دو انتهای زنجیر یا ریسمان که به دو دیوار وصل اند در یک سطح باشند. نقطه ی A در شکل، پائین ترین نقطه ی زنجیر است و نقطه ی B هر نقطه ی دیگر آن با مختصات

(x, y) است. محور OY از نقطه ی A می گذرد و طول s را در امتداد زنجیر و از نقطه ی A اندازه گیری می کنیم. ریسمان تحت

نیروی وزن خود به حالت خمیده درمی آید. فرق این مسئله و پل معلق در این است که اینجا بار به طور یکنواخت در امتداد زنجیر یا ریسمان توزیع شده است. در شکل (۹-۲۲) بخش AB این زنجیر یا ریسمان نشان داده است. فرض کنید دو انتهای زنجیر یا ریسمان که به دو دیوار وصل اند در یک سطح باشند. نقطه ی A در شکل، پائین ترین نقطه ی زنجیر است و نقطه ی B هر نقطه ی دیگر آن با مختصات (x, y) است. محور OY از نقطه ی A می گذرد و طول s را در امتداد زنجیر و از نقطه ی A اندازه گیری می کنیم. معادله های ترازمندی جزء AB زنجیر عبارتند از: $T \sin \theta = \lambda s$ و $T \cos \theta = T_0$ که در آن کشش در نقطه ی A و کشش در نقطه ی B اند. مانند حالت پیش اگر این دو رابطه را به هم تقسیم کنیم داریم

$$s = C \tan \theta \quad (9-54)$$

که در آن $C = T_0 / \lambda$ است و دارای بعد طول است. معادله ی (۹-۵۴) معادله ی سرشتی زنجیر نام دارد. اگر آن را برحسب مختصات x و y بنویسیم، به نظر آشناتر خواهد آمد. برای این کار توجه کنید که $\tan \theta = dy/dx$ است و رابطه (۹-۵۴) به صورت زیر درمی آید

$$\frac{dy}{dx} = \frac{s}{C} \quad (9-55)$$

اگر یک بار از این رابطه مشتق بگیریم، خواهیم داشت

$$\frac{d^2 y}{dx^2} = \frac{1}{C} \frac{ds}{dx} = \frac{1}{C} \frac{\sqrt{dx^2 + dy^2}}{dx} = \frac{1}{C} \sqrt{1 + \left(\frac{dy}{dx}\right)^2} \quad (9-56)$$

در این رابطه نه x وجود دارد و نه y . با تعریف $p \equiv dy/dx$ رابطه‌های بالا به معادله‌ی درجه یک از p و x تبدیل می‌شود:

$$\frac{dp}{\sqrt{1+p^2}} = \frac{1}{C} dx \quad \text{یا} \quad \frac{dp}{dx} = \frac{1}{C} \sqrt{1+p^2} \quad (9-57)$$

که اگر از آن انتگرال بگیریم به دست می‌آید

$$\sinh^{-1} p = \frac{x}{C} \quad (9-58)$$

در اینجا ثابت انتگرال‌گیری صفر است؛ چون در $x = 0$ داریم $p = dy/dx = 0$. رابطه‌ی (9-58) را می‌توان به صورت زیر نوشت

$$\frac{dy}{dx} = \sinh \frac{x}{C} \quad (9-59)$$

حال اگر از این رابطه انتگرال بگیریم، خواهیم داشت

$$y = C \cosh \frac{x}{C} \quad (9-60)$$

در اینجا نیز اگر به ازای $x = 0$ داشته باشیم $y = C$ ثابت انتگرال‌گیری صفر می‌شود. این معادله‌ی خم زنجیری است که رأس آن در $y = C$ ، $x = 0$ است. کمیت C پارامتر زنجیر نام دارد و مشخصه‌ی زنجیر است. ما به شیوه‌ی محاسبه‌ی این کمیت خواهیم پرداخت.

گاهی نوشتن s بر حسب x آموزنده است. این کار را با ترکیب رابطه‌های (9-55) و (9-60) می‌توان انجام داد: از رابطه‌ی (9-55) داریم

$$\frac{dy}{dx} = \frac{s}{C} = \sinh(x/C) \Rightarrow s = C \sinh \frac{x}{C} \quad (9-61)$$

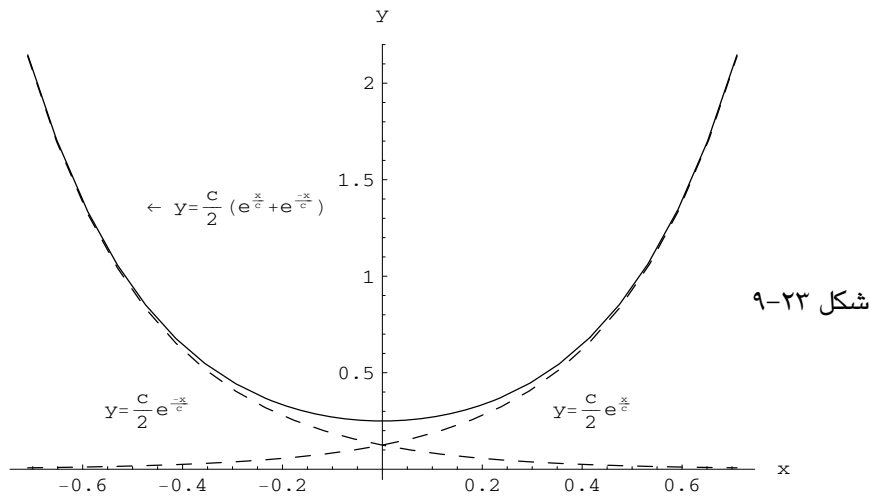
رابطه‌های دیگری نیز می‌توان نوشت: اگر رابطه‌های (9-60) و (9-61) را به توان دو برسانیم و از یکدیگر کم کنیم رابطه‌ای به دست خواهیم آورد که در آن x وجود ندارد: $y^2 = s^2 + C^2$.

در شکل (9-23) خط پرنگ معادله‌ی زنجیر را نشان می‌دهد که معادله‌ی آن با رابطه‌ی (9-60) داده شده است. این خم نسبت به محور زنجیر، OY ، متقارن است و خم جمع دو تابع نمایی است. این را می‌توان به سادگی دید. کافی است رابطه‌ی (9-60) را به صورت زیر بازنویسی کنیم.

$$y = \frac{C}{2} \left(e^{x/C} + e^{-x/C} \right) \quad (9-62)$$

کشش در هر نقطه از ریسمان یا زنجیر را می‌توان از رابطه‌ی $T \cos \theta = T_0$ و رابطه‌های (9-60) و (9-62) به دست آورد. چون $\cos \theta \equiv dx/ds$ است، پس داریم

$$T = T_0 \frac{ds}{dx} = T_0 \cosh \frac{x}{C} = \frac{T_0}{C} y = \lambda y \quad (9-62)$$



شکل ۹-۲۳

تساوی سوم با مشتق گرفتن از رابطه‌ی (۹-۶۱) به دست آمد. بنابراین، کشش در هر نقطه‌ی زنجیر با ارتفاع آن نقطه متناسب است و بیشینه‌ی آن در نقطه‌ی اتصال است، جایی که $|x| = a/2$ و $y = h + C$ اند. در این جا a فاصله‌ی بین اتصال دو نقطه‌ی انتهایی است و h بیشینه فاصله‌ی زنجیر از خط افقی است که دو انتها را به هم وصل می‌کند. بیشینه‌ی T عبارت است از

$$T_{\max} = T_0 \cosh \frac{a}{2C} = \lambda C \cosh \frac{a}{2C} = \lambda(h + C) \quad (9-64)$$

مثال ۹-۱۱ ریسمان سنگینی از دو گل‌میخ هم سطح به فاصله‌ی d از هم آویزان است. نشان دهید که تعادل غیرممکن است مگر اینکه طول ریسمان بزرگتر یا مساوی de باشد. e پایه‌ی لگاریتم طبیعی است.

حل: وضعیت در شکل (۹-۲) نشان داده شده است. طول ریسمان مجموع دو قطعه‌ی AD و DB و دو بخش عمودی آن است: $L = 2s_1 + 2b$. پارامتر سهمی‌وار ADB برابر C است. برای این‌که در نقطه‌ی B تعادل برقرار باشد باید داشته باشیم $T_{\max} = \lambda b = \lambda C \cosh(d/2C)$ هم چنین $b = C \cosh(d/2C)$ و $s_1 = C \sinh(d/2C)$ اند. بنابراین، طول کل L برابر است با

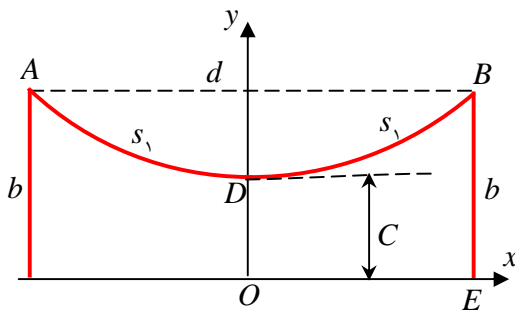
$$L = 2C \left(\cosh \frac{d}{2C} + \sinh \frac{d}{2C} \right) = 2Ce^{d/2C} \quad (9-65)$$

اگر طول ریسمان را تغییر دهیم، تنها کمیتی که در این رابطه تغییر می‌کند پارامتر C است. بنابراین، اگر از L نسبت به مشتق C بگیریم و حالت مانای آن را بررسی کنیم داریم

$$\frac{dL}{dC} = 2e^{d/2C} - 2C \frac{d}{2C^2} e^{d/2C} = 0 \quad (9-66)$$

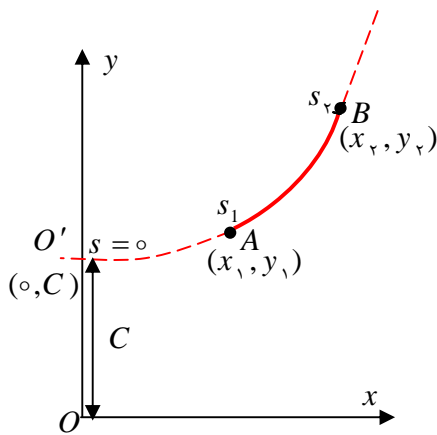
و از اینجا $d = 2C$ که اگر در رابطه‌ی (۹-۶۵) قرار دهیم، خواهیم داشت $L = de$. برای اینکه ببینیم این مقدار L بیشینه یا کمینه مقدار است باید از (۹-۶۶) دوباره مشتق بگیریم. به سادگی می‌توان دریافت که اگر $d = 2C$ باشد آنگاه داریم

است که به ازای آن حالت ترازمندی می‌تواند برقرار باشد.



شکل ۹-۲۴

ریسمان همگن AB شکل (۹-۲۵) را در نظر بگیرید که از دو نقطه‌ی A و B آویزان است. نقطه‌های آویز لازم نیست هم‌سطح باشند. مختصات نقطه‌ی A عبارت است از (x_1, y_1) و s_1 فاصله‌ی



شکل ۹-۲۵

نقطه‌های A و B از نقطه‌ی O' اند که روی خم زنجیر اندازه‌گیری می‌شوند. O' به اندازه‌ی C (پارامتر زنجیر) بالای مبدا مختصات قرار دارد.

بهتر است نمادهای زیر را نخست تعریف کنیم

$$L \equiv s_2 - s_1, \quad a \equiv x_2 - x_1, \quad h \equiv y_2 - y_1 \quad (9-67)$$

از رابطه‌های (۹-۶۰) و (۹-۶۱) داریم

$$L = C \left(\sinh \frac{x_2}{C} - \sinh \frac{x_1}{C} \right) \quad (9-68)$$

$$h = C \left(\cosh \frac{x_2}{C} - \cosh \frac{x_1}{C} \right)$$

اگر این دو رابطه را به توان دو برسانیم و از یکدیگر کم کنیم، خواهیم داشت

$$\begin{aligned} (L^2 - h^2) &= C^2 \left(\sinh^2 \frac{x_2}{C} + \sinh^2 \frac{x_1}{C} - 2 \sinh \frac{x_2}{C} \sinh \frac{x_1}{C} \right) \\ &\quad - C^2 \left(\cosh^2 \frac{x_2}{C} + \cosh^2 \frac{x_1}{C} - 2 \cosh \frac{x_2}{C} \cosh \frac{x_1}{C} \right) \end{aligned} \quad (9-69)$$

پس از ساده کردن رابطه‌ی بالا خواهیم داشت

$$L^2 - h^2 = 2C^2 \left(\cosh \frac{a}{C} - 1 \right) = 4C^2 \sinh^2 \frac{a}{2C} \quad (9-70)$$

از این رابطه می‌توان C را به طور عددی به دست آورد. روث (Routh) دو پاسخ حقیقی برای C یافت. یکی مثبت و دیگری منفی. فقط پاسخ مثبت رابطه‌ی بالا به زنجیری که رأس خم آن در پائین قرار دارد منطبق است. بنابراین، تنها پاسخ یا ریشه‌ی مثبت پذیرفتنی است. توجه کنید که چون رابطه‌ی (۹-۷۰) تنها یک مقدار مثبت برای C دارد، بنابراین زنجیر یا ریسمان همگن سنگین که از دو نقطه آویزان است تنها یک وضعیت تعادلی می‌تواند داشته باشد.

۹-۶-۴ مقدار تقریبی پارامتر C برای زنجیر کشیده شده

اگر ریسمان یا زنجیر سنگین خوب کشیده شده باشد، آنگاه C خیلی بزرگ خواهد بود و با استفاده از این واقعیت، می‌توان مقدار تقریبی آن را به دست آورد. در شکل (۹-۲۶) طول L از ریسمانی که از دو نقطه‌ی A و B آویزان است نشان داده شده است. مختصات s_1 و s_2 در امتداد ریسمان (که AB خمی از آن است) و از رأس خم اندازه‌گیری می‌شوند. از رابطه‌ی (۹-۵۴)

داریم: $L = s_2 - s_1 = C (\tan \theta_2 - \tan \theta_1)$. اگر ریسمان کشیده شده باشد، θ_1 باید تقریباً با θ_2 برابر باشد. برای این که تساوی بالا برقرار باشد باید C در مقایسه با L بسیار بزرگ باشد. برای هر ریسمان سنگینی به طول L که از دو نقطه‌ی ثابت هم‌سطح

به فاصله‌ی a از هم آویخته است، از رابطه (۹-۶۱) می‌توان نوشت

$$\frac{L}{\gamma} = C \sinh \frac{a}{2C} \quad (9-71)$$

وقتی ریسمان کشیده است، چون C خیلی بزرگ است، رابطه‌ی (۹-۷۱) را می‌توان بسط داد.

$$\frac{L}{\gamma} = C \left(\frac{a}{2C} + \frac{1}{3!} \frac{a^3}{8C^3} + \dots \right) \approx \frac{a}{\gamma} + \frac{a^3}{48C^2} \quad (9-72)$$

از حل این معادله برای C خواهیم داشت

$$C = \left[\frac{a^3}{48(L-a)} \right]^{1/2} \quad (9-73)$$

که رابطه‌ی تقریبی برای پارامتر C برحسب طول L و فاصله‌ی a است. اینک محاسبه‌ی مقدار تقریبی کشش بیشینه شدنی است. از رابطه‌ی (۹-۶۴)، با چشم‌پوشی از توان‌های بالاتر a/C ، داریم

$$T_{\max} = \lambda C \cosh \frac{a}{2C} = \lambda C \left(1 + \frac{1}{2!} \frac{a^2}{4C^2} + \frac{1}{4!} \frac{a^4}{16C^4} + \dots \right) \approx \lambda \left(C + \frac{a^2}{8C} \right) \quad (9-74)$$

مثال ۹-۱۲ ریسمان کشیده شده‌ای به طول L از دو نقطه‌ی ثابت هم‌سطح به فاصله‌ی a از یکدیگر آویزان است. گود افتادگی (شکم‌دادگی) ریسمان را حساب کنید.

حل: اگر h گودافتادگی و y_1 ارتفاع نقطه‌ی آویز بالای رأس باشد، داریم

$$h = y_1 - C = C \left(\cosh \frac{a}{2C} - 1 \right) \quad (9-75)$$

اگر $\cosh a/2C$ را بسط تیلور بدهیم، خواهیم داشت

$$h = C \left(1 + \frac{1}{2!} \frac{a^2}{4C^2} + \frac{1}{4!} \frac{a^4}{16C^4} + \dots \right) - C \approx \lambda \frac{a^2}{8C} \quad (9-76)$$

و با استفاده از (۹-۶۶) داریم

$$h \approx \left[\frac{\gamma}{\lambda} a(L-a) \right]^{1/2} \quad (9-77)$$

۹-۶-۵ زنجیر سهمی: بد نیست که در اینجا رابطه‌ی (۹-۶۰) را برای C بزرگ (ریسمان کشیده) بررسی کنیم. داریم

$$y = C \cosh(x/C) = C \left(1 + \frac{1}{2!} \frac{x^2}{C^2} + \frac{1}{4!} \frac{x^4}{C^4} + \dots \right) \approx C + \frac{x^2}{2C} \quad (9-78)$$

این پاسخ، معادله‌ی سهمی است. اگر در رابطه‌ی (۹-۵۱) ثابت انتگرال‌گیری C_1 را به طور مناسب تعریف کنیم، رابطه‌ی بالا دقیقاً به معادله‌ی ریسمان سبکی که توزیع بار یکنواخت دارد (پل معلق) تبدیل می‌شود. این البته شگفت‌آور نیست، زیرا اگر ریسمان کشیده باشد، وزن واحد طول، λ ، ریسمان سنگین تقریب خوبی برای بار افقی است.

۹-۷ اصل کار مجازی

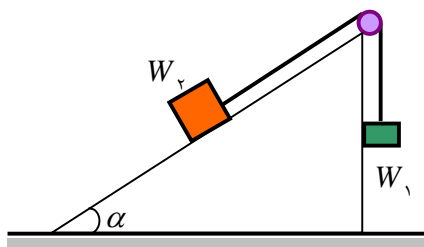
تاکنون، اصول ایستایی‌شناسی را بر پایه‌ی ترازمندی نیروها و گشتاور نیروها بیان کردیم. می‌توان به جای این دو، بنیادهای ایستایی‌شناسی را بر یک اصل استوار کرد و از این یک اصل اصول ترازمندی نیروها و گشتاور نیروها را نتیجه گرفت. نخست با دو مثال تاریخی آغاز می‌کنیم.

در شکل (۹-۲۷) وزنه‌ی W_1 با ریسمان سبک ناکشسانی که از روی قرقره‌ی هموار می‌گذرد به وزنه‌ی W_2 وصل شده است. وزنه‌ی W_2 مقید به لغزیدن در روی سطح شیب‌دار همواری با شیب α است. گاليله به ویژگی بسیار مهم این آرایه پی برد: ترازمندی را می‌توان برحسب جابه‌جایی روبه بالا و دور شدن وزنه‌ی W_1 از مرکز زمین و جابه‌جایی رو به پائین و نزدیک شدن وزنه‌ی W_2 به مرکز زمین توصیف کرد. در بیان گاليله، اگر در جابه‌جایی سامانه، حاصلضرب W_1 و جابه‌جایی عمودی آن با حاصلضرب W_2 و جابه‌جایی در راستای عمودیش برابر باشند، وزنه‌ها در ترازمندی ایستایی خواهند بود. افزون بر این، جابه‌جایی‌های وزنه‌ها باید در خلاف جهت یکدیگر باشند. اگر W_1 پائین آورده شود، W_2 باید بالا برده شود. پس، اگر سامانه در حال ترازمندی باشد و W_1 به اندازه‌ی h پائین بیاید، باید داشته باشیم

$$W_1 h = W_2 h \sin \alpha \quad \text{یا}$$

$$W_1 h - W_2 h \sin \alpha = 0 \quad (9-79)$$

در واژگان نوین این بدان معنی است که کار کل نیروهای W_1 و W_2 در طول جابه‌جایی صفر است. روشن است که نتیجه‌ی (۹-۷۹) با آنچه که پیشتر گفتیم یکسان است. همین نتیجه برای قرقره‌های استوینوس، هم عصر گاليله، نیز به کار برده



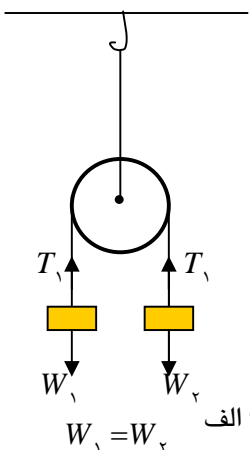
شکل ۹-۲۷

شده است. در شکل (۹-۲۸) آرایه‌ای از قرقره‌های هموار سامان داده شده‌اند که در حالت ترازمندی‌اند. بر پایه‌ی اصول

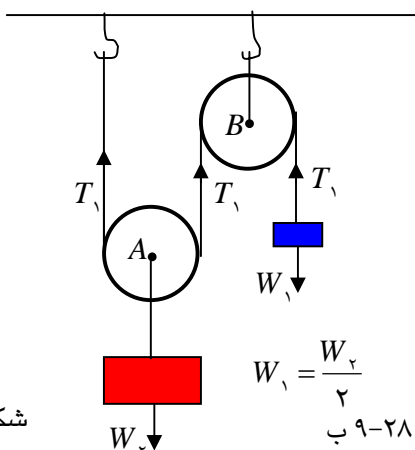
ترازمندی که پیشتر گفتیم، اگر در شکل (۹-۲۸) الف) دو قرقره بخواهند ترازمند باشند، وزن آنها باید یکسان و $T_1 = W_1 = W_2$ باشد. در شکل (۹-۲۸) ب) می‌توانیم هر بخش را جداگانه در نظر بگیریم: اگر قرقره‌ی A بخواهد ترازمند باشد باید داشته باشیم $2T_1 = W_2$ چون T_1 با W_1 برابر است، پس داریم $W_1 = W_2/2$. در شکل (۹-۲۸) پ) بررسی همانندی را می‌توان انجام داد: برای این‌که W_1 در حال تعادل باشد باید داشته باشیم $T_1 = W_1$ و برای این‌که قرقره‌ی میانی در حالت ترازمند باشد باید $2T_1 = T_2$ باشد و سرانجام برای ترازمندی قرقره‌ی سمت چپ یا W_2 باید $2T_2 = W_2$ باشد و از اینجا نتیجه می‌شود که

$$W_2 = 2T_2 = 2(2T_1) = 4T_1 = 4W_1 \Rightarrow W_1 = \frac{W_2}{4} \quad (9-80)$$

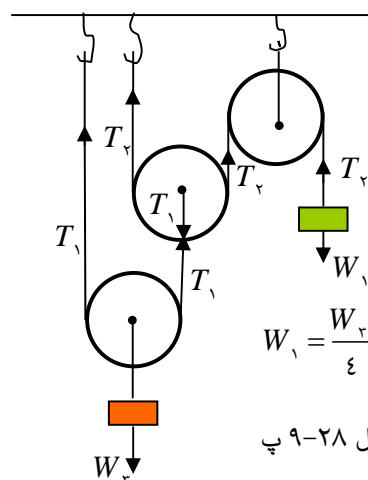
همین نتیجه‌ها را می‌توان با این شرط هم به دست آورد که اگر یکی از وزنه‌ها در راستای عمودی جابه‌جا شود، بقیه‌ی



شکل ۹-۲۸ الف



شکل ۹-۲۸ ب



شکل ۹-۲۸ پ

وزنه‌های سامانه چنان جابه‌جا می‌شوند که کار کل نیروی گرانش صفر شود. می‌توان این را به آسانی دید: فرض کنید در هر کدام از سامانه‌های بالا W_1 به اندازه‌ی S_1 پائین آورده شود. برای نمونه، از هندسه‌ی شکل (۹-۲۸ الف)، دیده می‌شود که

$$W_1 S_1 - W_2 S_2 = 0 \quad (9-81)$$

S_2 مقدار جابه‌جایی W_2 و رو به بالاست. چون $S_1 = S_2$ است پس، $W_1 = W_2$. در شکل (۹-۲۸ ب) جابه‌جایی قیدی W_2 است که در اثر پائین آوردن W_1 به اندازه S_1 حاصل شده است، داریم

$$W_1 S_1 - W_2 S_2 = W_1 S_1 - W_2 \frac{S_1}{2} = 0 \Rightarrow W_1 = \frac{W_2}{2} \quad (9-82)$$

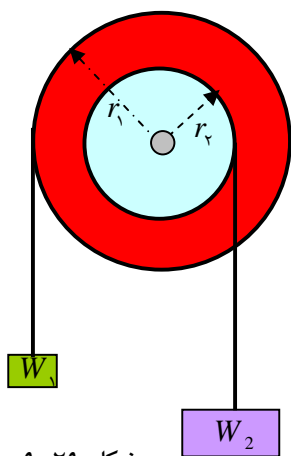
و سرانجام در شکل (۹-۲۸ پ) اگر W_2 در اثر پایین آوردن W_1 به اندازه‌ی S_1 و اداری به جابه‌جایی به اندازه‌ی S_2 شود معادله‌ی مربوطه عبارت خواهد بود از

$$W_1 S_1 - W_2 S_2 = W_1 S_1 - W_2 \frac{S_1}{4} = 0 \Rightarrow W_1 = \frac{W_2}{4} \quad (9-83)$$

بنابراین، روشن است که اندیشه‌ی صفر بودن کار کل در جابه‌جایی سامانه‌های بالا، اصل ترازمندی را فراهم می‌کند. جالب است که همین نتیجه را برای سامانه‌ی چرخنده هم می‌توان به دست آورد. در شکل (۹-۲۹) دو چرخ به شعاع‌های r_1 و r_2 به یکدیگر پیچ شده‌اند. ریسمانی برابر شکل از آنها می‌گذرد و وزنه‌های W_1 و W_2 از ریسمان

آویزانند. وزنه‌های W_1 و W_2 چنان اند که سامانه در حال ترازمندی است. فرض کنید سامانه را به اندازه‌ی θ پاد ساعتگرد بچرخانیم. در طول این جابه‌جایی، W_1 به اندازه‌ی $r_1 \theta$ پائین می‌رود و W_2 به اندازه‌ی $r_2 \theta$ بالا می‌آید. حال فرض می‌کنیم که کار کل انجام گرفته توسط نیروی گرانش صفر باشد. بنابراین داریم $W_1 r_1 \theta - W_2 r_2 \theta = 0$ یا $W_1 r_1 = W_2 r_2$. اما این همان شرط ترازمندی گشتاورها برای این مسئله است. پس، می‌توانیم نتیجه بگیریم که صفر شدن کار در طول جابه‌جایی این سامانه‌های ساده در حال ترازمندی، دو شرط ترازمندی (ترازمندی نیروها و

ترازمندی گشتاور نیروها) ایستایی پیشین را هم‌زمان فراهم می‌کند. در مثال‌های بالا هیچ محدودیتی در اندازه‌ی جابه‌جایی اعمال نکردیم و در هر کدام، سامانه‌ی جابه‌جا شده در حالت



شکل ۹-۲۹

ترازمند بود. بنابراین، حالت های خاصی را در نظر گرفتیم که می توانستیم به اجزاء سامانه جابه جایی محدودی بدسیم و در هر جزء این جابه جایی سامانه هنوز هم ترازمند باقی بماند. ممکن است، در حالت عمومی، سامانه را با جابه جایی اندکی از حالت ترازمندی به وضعیت مجاور برد که دیگر ترازمندی نباشد. این نگرانی را می توان با به سوی صفر میل دادن اندازه ی جابه جایی برطرف کرد. به بیان دیگر، جابه جایی های جزئی که در آن ها کار کل صفر می شود و ترازمندی برقرار است. افزون بر این، فرض می کنیم که در طول جابه جایی زمان ثابت بماند. یک چنین جابه جایی را *جابه جایی مجازی* می نامند. جابه جایی مجازی δx از نظر هندسی با جابه جایی حقیقی dx یکسان است. تفاوت این دو در آن است که در جابه جایی مجازی، زمان در طول جابه جایی جایی δx ثابت پنداشته می شود. پس، اگر سطحی که جسم روی آن جابه جا می شود حرکت کند و یا تغییر شکل بدهد، وابستگی مکان یا تغییر شکل سطح تأثیری در جابه جایی مجازی δx ندارد. بنابراین، اصل کار مجازی را می توان به صورت زیر بیان کرد:

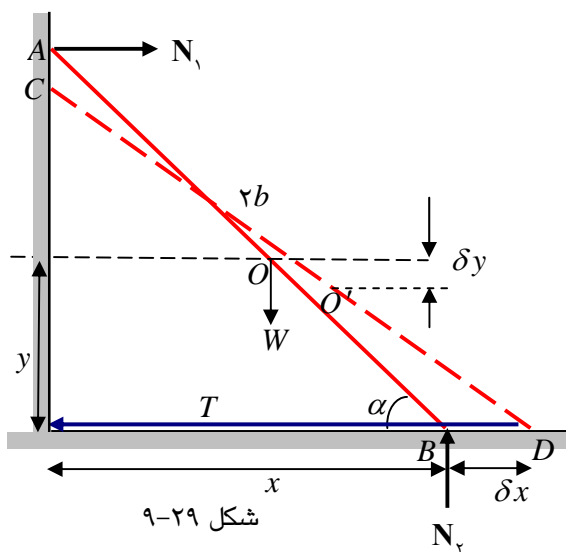
اگر سامانه ای با هر تعداد اجزاء، تحت تأثیر نیروهای F_1, F_2, \dots, F_n باشد و هر یک از این نیروها سبب جابه جایی های جزئی

$$\delta S_1, \delta S_2, \dots, \delta S_n \text{ شوند، اگر } F_1 \cdot \delta S_1 + F_2 \cdot \delta S_2 + \dots + F_n \cdot \delta S_n = 0 \text{ یا}$$

$$\sum_{i=1}^n F_i \cdot \delta S_i = 0 \quad (9-84)$$

باشد، گوییم سامانه در حالت ترازمندی است. تأکید می کنیم که جابه جایی های δS_i مجازی اند؛ به این معنی که در واقعیت سامانه در حالت ترازمندی ایستایی است و حرکت نمی کند و جابه جایی تنها یک پندار ذهنی است. بیان دقیق تر اصل کار مجازی این است که بگوییم جابه جایی های مجازی قیدهای سامانه را نقض نمی کنند و شرط لازم و کافی برای ترازمندی سامانه این است که کار مجازی صفر باشد.

رابطه ی (9-84) می گوید: کار (مجازی) کل همه ی نیروهایی که به سامانه در حال ترازمند وارد می شود در طول مجموعه ای از جابه جایی ها صفر است. جابه جایی ها باید کوچک و در همسایگی وضعیت ترازمند باشد. این اصل کار مجازی است.



شکل ۹-۲۹

مثال ۹-۱۳ برابر شکل (۹-۳۰) یک سر میله ی همگن به وزن W روی سطح افقی هموار قرار و انتهای دیگر آن به دیوار هموار تکیه دارد. انتهای پائین میله با ریسمان ناکشسان بدون وزنی به پای دیوار وصل شده است. زاویه ی شیب میله نسبت به افق α است. کشش ریسمان را حساب کنید.

حل: فرض کنید طول میله $2b$ است. وضعیت اولیه ی میله در شکل (۹-۲۹) با AB نشان داده شده است. وسط میله در O است که به اندازه ی y بالای سطح افقی قرار دارد و انتهای B آن در فاصله ی x از پای دیوار است. داریم:

$$y = b \sin \alpha \quad , \quad x = 2b \cos \alpha \quad (9-85)$$

نیروهای وارد به میله عبارت اند از کشش ریسمان، T ، نیروی

وزن W و نیروهای واکنش N_1 در A و N_2 در B . میله را اندکی جابه‌جا کنید و به حالت CD (خط نقطه چین) در آورید. (اگر $\alpha = \pi/4$ می‌بود، می‌بایست داشته باشیم $AC = BD$). برای این که بتوان کار نیروها را در این جابه‌جایی حساب کرد، لازم است برای α دلخواه، δy را در همسایگی O و جابه‌جایی افقی δx نقطه‌ی B را بدانیم. می‌توان از رابطه‌ی (۹-۸۵) آن‌ها را به دست آورد.

$$|\delta y| = b \cos \alpha \delta \alpha \quad , \quad |\delta x| = \sqrt{2} b \sin \alpha \delta \alpha \quad (9-86)$$

چون جابه‌جایی‌های دو انتهای میله در امتداد سطح افقی و دیوار اند، N_1 و N_2 کار انجام نمی‌دهند (آنها بر جابه‌جایی‌ها عمودند) بنابراین، با توجه به اصل کار مجازی باید داشته باشیم

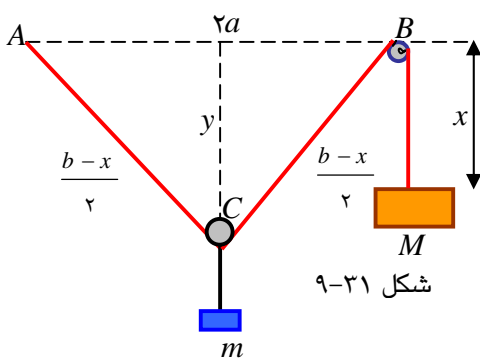
$$-T \cdot |\delta x| + W \cdot |\delta y| = 0 \quad (9-87)$$

علامت جلو جمله‌ی نخست منفی است چون جابه‌جایی δx در خلاف جهت نیروی T است؛ در حالی که علامت جمله‌ی دوم مثبت است چون جابه‌جایی δy و نیروی W همسو اند. بنابراین

$$-T \cdot \sqrt{2} b \sin \alpha \delta \alpha + W \cdot b \cos \alpha \delta \alpha = 0 \Rightarrow T = \frac{W}{\sqrt{2}} \cot \alpha \quad (9-88)$$

این نتیجه را پیش‌تر هم به دست آوردیم.

مثال ۹-۱۴ ریسمانی به طول b در نقطه‌ی A به دیواری وصل است. ریسمان از روی قرقره‌ی همواری در نقطه‌ی B می‌گذرد. نقطه‌ی B با نقطه‌ی A هم‌سطح است و فاصله‌ی آنها $2a$ است. جرم m برابر شکل (۹-۳۱) به قرقره‌ی هموار و سبکی در نقطه‌ی C آویخته است. به انتهای دیگر ریسمان که از قرقره B می‌گذرد وزنه‌ای M آویزان است. قرقره‌ی C آزاد و سامانه در حال تعادل است. طول x را که به ازای آن تعادل برقرار است، بیابید.



حل: اگر جرم M را به اندازه‌ی δx به سمت پائین جابجا کنیم جرم m

به اندازه‌ی δy به سمت بالا جابه‌جا خواهد شد. پس داریم

می‌آید $y^2 + a^2 = (b-x)^2 / 4$. اگر از این رابطه مشتق بگیریم، به دست

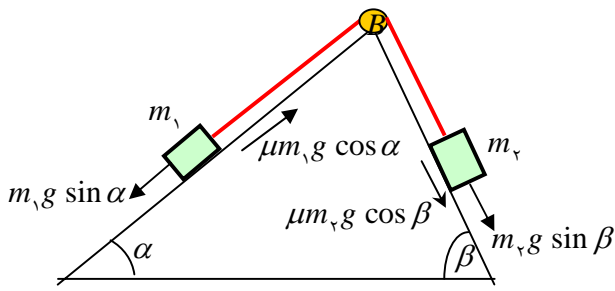
$$\delta y = \frac{-(b-x)}{[\frac{1}{4}(b-x)^2 - a^2]^{1/2}} \delta x \quad (9-89)$$

بنا به اصل کار مجازی $-mg |\delta y| + Mg \cdot |\delta x| = 0$ است. اگر به جای

δy از رابطه‌ی (۹-۸۹) قرار دهیم، سرانجام خواهیم داشت

$$x = b - \left(\frac{16M^2 a^2}{4M^2 - m^2} \right)^{1/2} \quad (9-90)$$

مثال ۹-۱۵ جرم‌های m_1 و m_2 همانند شکل (۹-۳۲) با ریسمان ناکشسانی به هم وصل اند. ریسمان از روی قرقره‌ی هموار در نقطه‌ی B می‌گذرد. وزنه‌ها بر روی دو سطح شیب‌دار قرار دارند. اصطکاک هر دو سطح یکسان و ضریب اصطکاک μ



شکل ۹-۳۲

است. زاویه های شیب α و β اند. اگر جرمها در آستانه‌ی لغزش در جهت پاد ساعتگرد باشند، ضریب اصطکاک ایستایی μ را بیابید.

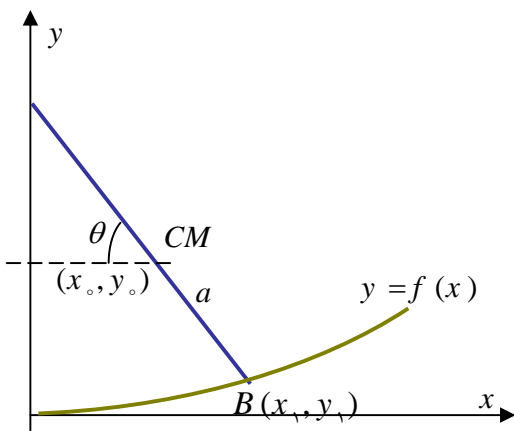
حل: جابه‌جایی کوچک و پاد ساعتگرد δx را در نظر بگیرید. اگر سامانه در حالت ترازمند باشد کار کل همه‌ی نیروها در طول این جابه‌جایی باید صفر باشد:

$$(m_1 g \sin \alpha - \mu m_1 g \cos \alpha) \cdot |\delta x| - (m_2 g \sin \beta + \mu m_2 g \cos \beta) \cdot |\delta x| = 0$$

$$\Rightarrow \mu = \frac{m_1 \sin \alpha - m_2 \sin \beta}{m_1 \cos \alpha + m_2 \cos \beta} \quad (9-91)$$

همین نتیجه را می‌توانید با استفاده از ترازمندی نیروها و گشتاور نیروها هم به دست آورید.

مثال ۱۶-۹: میله‌ای به طول a از یک سر به دیوار عمودی کاملاً هموار تکیه دارد و انتهای دیگر آن بر روی سطحی کاملاً هموار با معادله‌ی $y = f(x)$ قرار دارد. تابع سطح $f(x)$ چگونه باید باشد تا میله در هر وضعیتی که قرار گیرد همواره در حالت ترازمند باقی بماند (شکل ۳۳-۹).



شکل ۹-۳۳

حل: برای این‌که میله در هر وضعیتی در حال ترازمند باشد، ارتفاع مرکز جرم آن باید ثابت باشد (چرا؟ با توجه به اصل کار مجازی این گزاره را توجیه کنید). فرض کنید مختصات مرکز جرم و (x_0, y_0) مختصات نقطه‌ی تماس میله در نقطه‌ی B با خم $f(x)$ باشد. اگر زاویه‌ی شیب میله θ باشد داریم:

$$y_0 = \frac{a}{2} \Rightarrow y_1 = \frac{a}{2} - \frac{a}{2} \sin \theta; \quad (9-92)$$

$$x_0 = \frac{1}{2} a \cos \theta, \quad x_1 = a \cos \theta$$

بنابراین،

$$y_1 = \frac{1}{2} a \left(1 - \sqrt{1 - \cos^2 \theta} \right) = \frac{1}{2} a \left(1 - \sqrt{1 - \frac{x_1^2}{a^2}} \right) \Rightarrow f(x) = \frac{1}{2} a \left(1 - \sqrt{1 - \frac{x^2}{a^2}} \right) \quad (9-93)$$

۹-۸ پایداری ترازمندی

مثال (۹-۱۶) آغاز خوبی برای بررسی پایداری تعادل است. اصل کار مجازی می‌آموزد که برای هر سامانه‌ی در حال ترازمند، کار کل تمام نیروهائی که به سامانه وارد می‌شوند، در طول جابه‌جایی سامانه صفر است، یعنی

$$\delta W = 0 \quad (9-94)$$

حالا، اگر نیروها پایستار باشند، همان‌گونه که پیشتر گفتیم، می‌توان از تابع انرژی پتانسیل سامانه V حرف زد. V فقط تابعی از مختصات است. افزون بر این، با جابه‌جایی سامانه، تابع انرژی پتانسیل نیز همراه با جابه‌جایی تغییر می‌کند. می‌دانیم

$$dW = \mathbf{F} \cdot d\mathbf{r} = -dV \quad (9-95)$$

بنابراین، برای جابه‌جایی مجازی این رابطه به صورت زیر درمی‌آید

$$\delta W = -\delta V = -\left(\frac{\partial V}{\partial x} \delta x + \frac{\partial V}{\partial y} \delta y + \frac{\partial V}{\partial z} \delta z \right) = 0 \quad (9-96)$$

چون δx ، δy و δz متغیرهای مستقل اند؛ رابطه‌ی (۹-۹۶) فقط هنگامی می‌تواند برقرار باشد که به ازای هر δx ، δy و δz ، هر یک از جمله‌های (۹-۹۶) جداگانه صفر شوند. به بیان دیگر، برای این که رابطه‌ی (۹-۹۶) برقرار باشد باید داشته باشیم

$$\frac{\partial V}{\partial x} = 0, \quad \frac{\partial V}{\partial y} = 0, \quad \frac{\partial V}{\partial z} = 0 \quad (9-97)$$

رابطه‌های (۹-۹۷) شرط‌های لازمی‌اند که انرژی پتانسیل در آرایش ترازمند مقدار ثابتی داشته باشد. این همان نکته‌ی فیزیکی است که در حل مثال (۹-۱۶) از آن استفاده کردیم. رابطه‌های (۹-۹۷) همچنین، به مولفه‌های نیروها مربوط‌اند: برای نمونه $F_x \equiv -\partial V / \partial x$. معادله‌ی (۹-۹۷) بیان‌گزاره‌ی آشنای «در حالت تعادل برآیند نیروها صفر است» می‌باشد. با این حال، رابطه‌های (۹-۹۷) نمی‌گویند که آیا ترازمندی پایدار است یا نه. در حالت ترازمندی پایدار انرژی پتانسیل همواره کمینه است. پس، اگر با اندک اختلالی در سامانه آن را از حالت ترازمندی پایدار خود خارج کنیم، پس از حذف اختلال، سامانه به موقعیت اولیه‌ی خود برمی‌گردد. اگر ترازمندی پایدار نباشد، پس از حذف اختلال سامانه دیگر به حالت اولیه‌ی خود برنمی‌گردد. مثال ساده‌ی ترازمندی پایدار غلتیدن تپله‌ای در درون کاسه‌ی به شکل نیم‌کره است. تجربه‌ی همگانی می‌آموزد که تپله در ته کاسه باقی می‌ماند و اگر از نقطه‌ی ته کاسه به سویی هل داده شود، دوباره به جای اول خود برمی‌گردد. در مقابل، اگر کاسه را وارون کنیم و تپله را بر روی کاسه و در قطب شمال آن قرار دهیم، با کوچکترین اختلال تپله از سطح کاسه جدا می‌شود و هیچ تمایلی برای بازگشت به جایگاه نخستین خود نداشته باشد. در حالت نخست که تپله در ته کاسه قرار دارد ترازمندی پایدار است، در حالت دوم ترازمندی ناپایدار است. حالت سومی نیز وجود دارد که در آن اختلال نه سبب افزایش و نه کاهش انرژی پتانسیل می‌شود؛ مانند حالتی که تپله آزادانه روی سطح افقی جابه‌جا شود. این گونه ترازمندی، ترازمندی بی‌تفاوت است. همان‌گونه که پیشتر دیدیم، تابع انرژی پتانسیل را می‌توان در همسایگی نقطه‌ی ترازمندی بسط تیلور. برای سادگی فرض کنید تابع انرژی پتانسیل تابعی از یک متغیر، x ، است، یعنی سامانه تنها یک درجه‌ی آزادی دارد. نقطه‌ی ترازمندی را در $x = 0$ فرض کنید. بسط تیلور تابع انرژی پتانسیل در همسایگی $x = 0$ به صورت زیر است از

$$V(x) = V_0 + x \left(\frac{dV}{dx} \right)_0 + \frac{x^2}{2!} \left(\frac{d^2V}{dx^2} \right)_0 + \frac{x^3}{3!} \left(\frac{d^3V}{dx^3} \right)_0 + \frac{x^4}{4!} \left(\frac{d^4V}{dx^4} \right)_0 + \dots \quad (9-98)$$

در رابطه‌ی بالا، V_0 ، انرژی پتانسیل در مبداء است و مقدار ثابتی است. می‌توانیم آنرا صفر بگیریم. (مقدار ثابت افزودنی به تابع انرژی پتانسیل اثری در نیرو ندارد). افزون بر این، چون $x = 0$ نقطه‌ی ترازمندی است، پس در آنجا نیرو باید صفر باشد، $(dV/dx)_0 = 0$ ، پس داریم:

$$V(x) = \frac{x^2}{2!} \left(\frac{d^2V}{dx^2} \right) + \frac{x^3}{3!} \left(\frac{d^3V}{dx^3} \right) + \frac{x^4}{4!} \left(\frac{d^4V}{dx^4} \right) + \dots \quad (9-99)$$

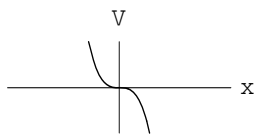
چون بسط در همسایگی $x = 0$ انجام گرفته است، x باید به طور کلی کمیت بسیار کوچکی باشد. پس، هر یک از جمله‌های رابطه‌ی (9-99) مقدار کوچکی است و هر جمله نسبت به جمله‌ی پیشین یک مرتبه بالاتر است. بنابراین، اگر (d^2V/dx^2) صفر نباشد، با تقریب خوبی می‌توان از جمله‌های با مرتبه‌ی بالاتر چشم‌پوشی کرد و نوشت

$$V(x) = \frac{x^2}{2!} \left(\frac{d^2V}{dx^2} \right) \quad (9-100)$$

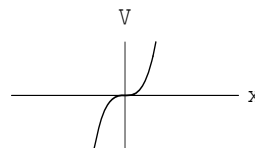
اگر $V(x)$ بخواهد در $x = 0$ کمینه باشد (چون با قراردادن $V_0 = 0$ تعریف کردیم که V در $x = 0$ صفر است) باید $V(x)$ در همسایگی $x = 0$ بزرگتر از صفر باشد. چون x^2 در رابطه (9-100) کمیت مثبتی است؛ در نتیجه علامت $V(x)$ همانند علامت (d^2V/dx^2) است. پس، پایداری یا ناپایداری ترازمندی بستگی به این دارد که (d^2V/dx^2) مثبت یا منفی باشد. اگر $(d^2V/dx^2) = 0$ باشد، لازم است که به بررسی جمله‌های بالاتر پردازیم، در مورد مسئله‌ی کنونی، باید به بررسی جمله‌ی

$$V(x) = \frac{x^3}{3!} \left(\frac{d^3V}{dx^3} \right) \quad (9-101)$$

به پردازیم. اگر (d^3V/dx^3) مثبت باشد آنگاه بسته به این که x مثبت یا منفی است، $V(x)$ می‌تواند مثبت یا منفی باشد. همچنین، اگر (d^3V/dx^3) منفی باشد باز هم $V(x)$ می‌تواند مثبت یا منفی باشد. بستگی به این دارد که x منفی یا مثبت است. نتیجه آنکه، اگر نخستین جمله‌ی غیرصفر بسط تیلور (d^3V/dx^3) باشد ترازمندی ناپایدار است چه علامت (d^3V/dx^3) مثبت باشد یا منفی. اگر $V(x)$ را بتوان به شکل (9-101) نوشت، آنگاه نمودار $V(x)$ به صورت شکل (9-34) خواهد بود. یعنی در مبدأ مختصات $V(x)$ دارای نقطه‌ی عطف است. شکل (9-34) الف) حالتی را نشان می‌دهد که (d^3V/dx^3) مثبت است و در شکل (9-34) ب) حالت $(d^3V/dx^3) < 0$ نشان داده شده است.



شکل 9-34 ب



شکل 9-34 الف

اگر (d^2V/dx^2) باشد، باید جمله‌ی بعدی $x^4/4!$ بسط $V(x) = (d^4V/dx^4)x^4/4!$ را بیازمائیم. در اینجا هم مثل رابطه‌ی (9-98) مثبت یا منفی بودن $V(x)$ بستگی به علامت (d^4V/dx^4) دارد و پایداری و ناپایداری ترازمندی نیز همانند آن است، یعنی اگر (d^4V/dx^4) مثبت باشد ترازمندی پایدار و اگر منفی باشد ترازمندی ناپایدار است.

مثال 9-17: در مثال 9-14 آرایش ترازمندی را بیابید و پایداری آن را بیازمائید.

حل: انرژی پتانسیل را می‌توانیم به صورت زیر بنویسیم.

$$V = -mgy - Mgx = -\frac{mg}{2} \sqrt{(b-x)^2 - \epsilon a^2} - Mgx$$

$$\Rightarrow \frac{dV}{dx} = \frac{mg}{2} \frac{b-x}{\left[(b-x)^2 - \epsilon a^2 \right]^{3/2}} - Mg \quad (9-102)$$

مکان ترازمندی جایی است که $dV/dx = 0$ باشد. در نتیجه

$$\frac{dV}{dx} = 0 \Rightarrow x = b - \left(\frac{16M^2 a^2}{\epsilon M^2 - m^2} \right)^{1/2} \quad (9-103)$$

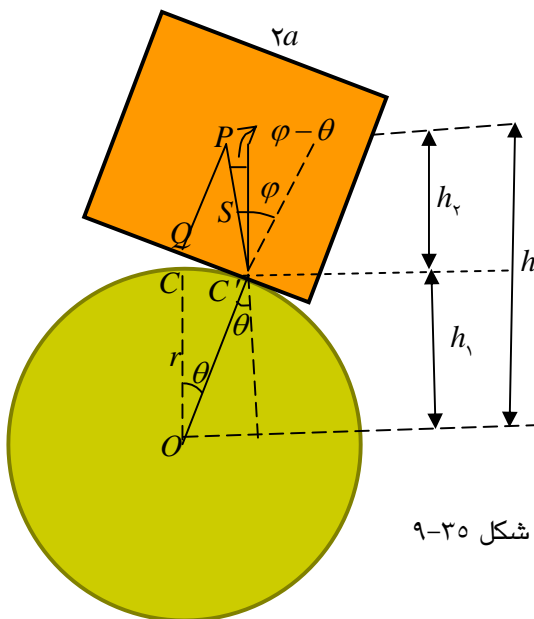
این همان مقداری است که در مثال (9-14) به دست آوردیم. جالب است که توجه کنید: برای این که x کمیت حقیقی باشد باید داشته باشیم $\epsilon M^2 > m^2$. برای این که بدانیم ترازمندی پایدار یا ناپایدار است باید d^2V/dx^2 را واریسی کنیم.

$$\frac{d^2V}{dx^2} = \frac{g(\epsilon M^2 - m^2)^{3/2}}{\epsilon m^2 a} \quad (9-104)$$

اگر $\epsilon M^2 > m^2$ باشد، آنگاه d^2V/dx^2 کمیت مثبتی است. پس، تنها هنگامی ترازمندی خواهیم داشت که $\epsilon M^2 > m^2$ باشد و در این حالت ترازمندی، پایدار است.

مثال 9-18 مکعب توپری به ضلع $2a$ بر روی تنه‌ی استوانه‌ای درختی به شعاع r در حال ترازمندی است. صفحه‌ی یک طرف مکعب به محور استوانه عمود است. آیا این ترازمندی پایدار است یا نه؟

حل: در شکل (9-35) مکعب اندکی از حالت ترازمندی جابه‌جا شده است. در حالت ترازمندی نقطه‌ای Q بر نقطه‌ی C تنه‌ی درخت منطبق بود. در وضعیت جدید تماس، C' ، خط OC' با زاویه‌ی θ می‌سازد و PC' با زاویه‌ی ϕ دارد. اگر لغزش وجود نداشته باشد، باید داشته باشیم: $r\theta = a \tan \phi$ یا $QC' = r\theta$. چون جابه‌جایی بسیار کوچک است، رابطه‌ی بالا را می‌توان به صورت $r\theta = a\phi$ نوشت. چون نقطه‌ی صفر انرژی پتانسیل دلخواه است، آن را در سطح محور استوانه فرض کنید. پس، انرژی پتانسیل مکعب عبارت است از $+mgh$



شکل 9-35

که h ارتفاع مرکز مکعب، P ، از نقطه‌ی O است. اما از شکل آشکار است که $h = h_1 + h_2 = r \cos \theta + S \cos(\phi - \theta)$

آن $S \equiv \overline{PC'} = (a^2 + r^2 \theta^2)^{1/2}$ پس

$$\begin{aligned}
 V &= mgh = mgr \cos \theta + mg (a^x + r^x \theta^x)^{y/x} \cos(\varphi - \theta) \\
 &= mgr \cos \theta + mg (a^x + r^x \theta^x)^{y/x} \cos \left[\left(\frac{r}{a} - 1 \right) \theta \right]
 \end{aligned} \tag{9-1.5}$$

حال اگر از این رابطه نسبت به θ مشتق بگیریم و برابر صفر قرار دهیم خواهیم داشت

$$\begin{aligned}
 \frac{dV}{d\theta} = 0 &= -mgr \sin \theta + \frac{mgr^x \theta}{(a^x + r^x \theta^x)^{y/x}} \cos \left[\left(\frac{r}{a} - 1 \right) \theta \right] \\
 &\quad - mg (a^x + r^x \theta^x)^{y/x} \left(\frac{r}{a} - 1 \right) \sin \left[\left(\frac{r}{a} - 1 \right) \theta \right]
 \end{aligned} \tag{9-1.6}$$

این تساوی برای r و a دلخواه هنگامی برقرار است که $\theta = 0$ باشد. اینک داریم

$$\begin{aligned}
 \frac{d^2V}{d\theta^2} &= -mgr \cos \theta + \frac{mgr^x}{(a^x + r^x \theta^x)^{y/x}} \cos \left[\left(\frac{r}{a} - 1 \right) \theta \right] - \frac{mgr^x \theta^x}{(a^x + r^x \theta^x)^{y/x}} \cos \left[\left(\frac{r}{a} - 1 \right) \theta \right] \\
 &\quad - \frac{mgr^x \theta}{(a^x + r^x \theta^x)^{y/x}} \left(\frac{r}{a} - 1 \right) \sin \left[\left(\frac{r}{a} - 1 \right) \theta \right] - \\
 &\quad \frac{mgr^x \theta}{(a^x + r^x \theta^x)^{y/x}} \left(\frac{r}{a} - 1 \right) \sin \left[\left(\frac{r}{a} - 1 \right) \theta \right] - mg (a^x + r^x \theta^x)^{y/x} \left(\frac{r}{a} - 1 \right)^2 \cos \left[\left(\frac{r}{a} - 1 \right) \theta \right]
 \end{aligned} \tag{9-1.7}$$

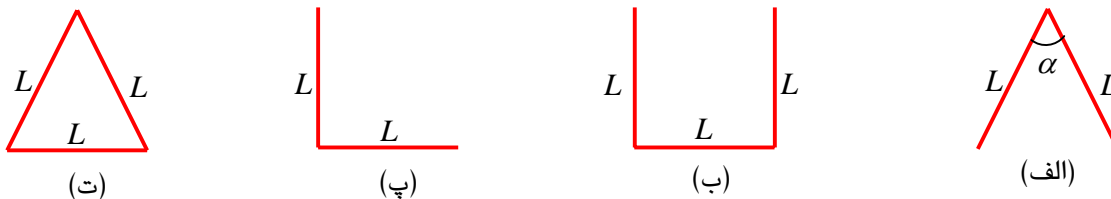
و به ازای $\theta = 0$ خواهیم داشت

$$\left(\frac{d^2V}{d\theta^2} \right)_0 = mg \left[-r + \frac{r^x}{a} - a \left(\frac{r}{a} - 1 \right)^2 \right] = mg (r - a) \tag{9-1.8}$$

پس: اگر $r > a$ باشد آنگاه ترازمندی پایدار است. اگر $r < a$ ، ترازمندی ناپایدار و سرانجام، به ازای $r = a$ باید مشتق‌های مرتبه‌های بالاتر را واریسی کرد تا از سرشت ترازمندی آگاه شد.

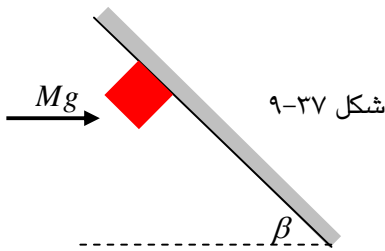
مثال‌های تکمیلی

ت-۱ هریک از اجسام شکل (۹-۳۶) از سیم‌های همگن ساخته شده‌اند. مکان مرکزجرم هریک را پیدا کنید.



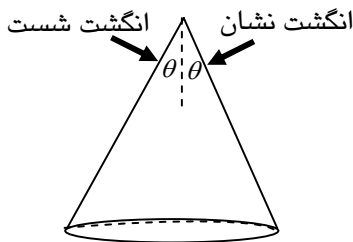
شکل ۹-۳۶

ت-۲ قطه‌ای به جرم M در زیر دیواری قرار دارد که با افق زاویه‌ی β می‌سازد. نیروی افقی Mg برابر شکل (۹-۳۷) به



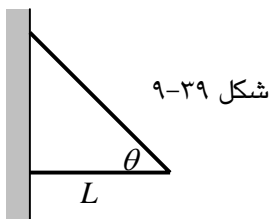
شکل ۹-۳۷

قطعه وارد می‌شود. فرض کنید نیروی اصطکاک بین قطعه و دیوار به اندازه‌ای بزرگ است که قطعه در حال سکون باقی می‌ماند. نیرو عمودی N و نیروی اصطکاک F_f که دیوار به قطعه وارد می‌کند چیستند؟ اگر ضریب اصطکاک ایستایی μ باشد، در چه بازه‌ی β قطعه ساکن باقی می‌ماند؟



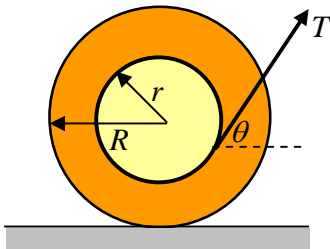
شکل ۹-۳۸

ت-۳ یک قیف بستنی را با برابر شکل (۹-۳۸) دو انگشت شست و نشان به طور وارون در هوا ساکن نگه می‌داریم. جرم قیف m است و ضریب اصطکاک ایستایی بین قیف و انگشت‌ها μ است. زاویه‌ی راس قیف 2θ است. کم‌ترین نیرویی را که هر انگشت باید عمود بر قیف وارد کند تا قیف را در هوا نگه دارد چیست؟ کم‌ترین مقدار μ (برحسب θ) که بتوان قیف را هنوز در هوا نگه داشت چقدر است؟ فرض کنید که نیروی عمودی لازم، هر اندازه که بزرگ باشد، انگشت‌ها می‌توانند فراهم کنند.



شکل ۹-۳۹

ت-۴ دو میله برابر شکل (۸-۳۹) به یکدیگر و به دیوار وصل‌اند. طول میله‌ی افقی L است. زاویه‌ی بین میله‌ها θ است. اگر جرم واحد طول هر دو میله ρ باشد. مولفه‌های افقی و عمودی نیرویی را که دیوار به پیوندگاه بالا وارد می‌کند حساب کنید. نشان دهید که اندازه‌ی این نیرو در هر دو حالت $\theta \rightarrow \pi/2$ و $\theta \rightarrow 0$ به بینهایت میل میکند (بنابراین زاویه‌ای مانند $\theta_0 < \pi/2$ وجود دارد که به ازای آن نیرو کمینه می‌شود. می‌توانید نشان دهید که این کمینه در $\cos \theta = \sqrt{3} - 1$ یا $\theta \approx 43^\circ$ فراهم می‌شود.)



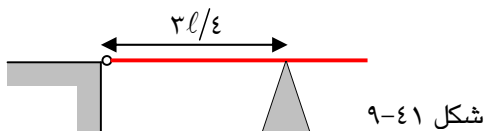
شکل ۹-۴۰

ت-۵ ماسوره‌ای شامل یک محور استوانه‌ای به شعاع r و بدنه‌ای به شعاع R است و روی زمین می‌غلتد. جرم ماسوره M است. فرض کنید اصطکاک بین زمین و ماسوره به اندازه‌ی کافی بزرگ است که از لغزیدن آن جلوگیری می‌کند. برابر شکل (۹-۴۰) ریسمانی به دور محور پیچیده شده است و با کشش T کشیده می‌شود.

(الف): برای r و R معین زاویه‌ی θ چقدر باید باشد تا ماسوره حرکت نکند؟
(ب): برای r و R و ضریب اصطکاک μ بین ماسوره و زمین معین، بیشینه مقداری که T می‌تواند داشته باشد و هنوز هم ماسوره جابه‌جا نشود، چیست؟

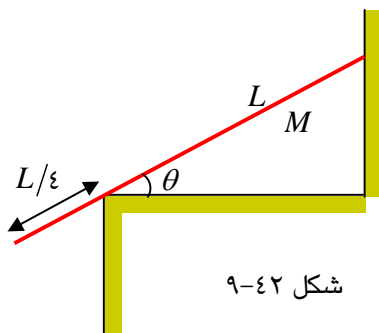
(پ): برای R و μ معین، r چقدر باید باشد تا با کمترین مقدار ممکن T ماسوره از حالت ایستایی خارج شود و در روی سطح بلغزد؛ یعنی به ازای چه مقدار r حد بالای T در بخش (ب) کم‌ترین مقدار ممکن را دارد. این مقدار T را حساب کنید.

ت-۶ انتهای چپ میله‌ی یکنواختی به جرم m و طول l برابر شکل (۹-۴۱) به میزی لولا شده است. گوه‌ای در فاصله‌ی $3l/4$ زیر میله قرار دارد تا آن را افقی نگه دارد. گوه چه نیرویی به میله وارد می‌کند؟



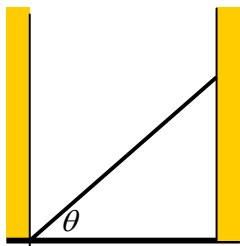
شکل ۹-۴۱

ت-۷ میله‌ای به جرم M و طول L از یک انتها به دیوار عمودی بدون اصطکاک تکیه دارد و برابر شکل (۹-۴۲) در فاصله‌ی

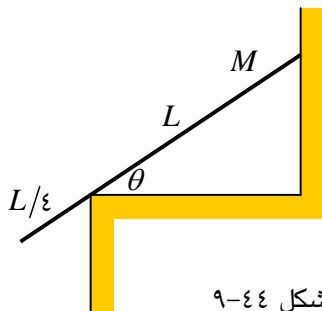


$L/4$ طول از انتهای دیگرش بر لبه‌ی سکویی قرار دارد. میله با افق زاویه‌ی θ می‌سازد. به ازای چه مقدار θ ، کم‌ترین ضریب اصطکاک در لبه‌ی سکو می‌تواند میله را در حال سکون نگه دارد؟ (برای طول‌های مختلف میله، مقدار θ متفاوت خواهد بود، اما فرض کنید که برای هر طولی، جرم همان M است).

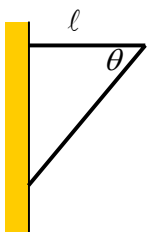
مسئله ها



شکل ۹-۴۳



شکل ۹-۴۴



شکل ۹-۴۵

۹-۱ (میله در چاه): میله‌ی همگنی برابر شکل (۹-۴۳) از یک سر به دیوار و از سر دیگر به ته چاهی تکیه دارد و با افق زاویه‌ی θ می‌سازد. چاه چه نیروی‌هایی را که به دو انتهای میله وارد می‌کند؟ دیواره‌ها و سطح چاه اصطکاک ندارد.

۹-۲ (نردبان بر لب سکو): نردبانی به طول L و جرم M از یک انتها به دیوار قائم بدون اصطکاک تکیه دارد و در فاصله‌ی $L/4$ از انتهای دیگر با لبه‌ی سکویی در تماس است (شکل ۹-۴۴). فرض کنید اصطکاک لبه‌ی سکو به اندازه‌ی کافی بزرگ است که نردبان را در حال سکون نگه دارد. نیروی کل که سکو به نردبان وارد می‌کند چقدر است؟

۹-۳ (چنگک روی دیوار): برابر شکل (۹-۴۵) دو میله با لولا به یکدیگر و به دیواری عمودی وصل شده‌اند. زاویه‌ی بین میله‌ها θ است. چگالی جرمی میله‌ها یکنواخت و ρ است. طول میله‌ی افقی l است. مولفه‌های افقی و عمودی نیرویی را که میله‌ی پایین به دیوار وارد می‌کند پیدا کنید.

۹-۴ (دو میله و ریسمان): دو میله هر یک به طول l و جرم m را برابر شکل (۹-۴۶) از یک انتها با لولای بدون اصطکاک به هم می‌پیوندیم. هر میله با خط قائم زاویه‌ی θ

می‌سازد. با ریسمانی انتهای پایینی میله‌ی سمت چپ را به میله‌ی سمت راست می‌بندیم به طوری که ریسمان و میله‌ی سمت راست زاویه‌ی 90° بسازند. مجموعه قائم بر روی میز بدون اصطکاک قرار دارد.

(الف): کشش ریسمان را حساب کنید.

(ب): میله‌ی سمت چپ چه نیرویی را در پیوندگاه به میله‌ی سمت راست وارد می‌کند؟

۹-۵ (سه میله و ریسمان): سه میله هر یک به جرم m سه ضلع یک مربع را می‌سازند.

میله‌ها برابر شکل (۹-۴۷) با بست‌های بدون اصطکاک به یکدیگر و به دیوار وصل‌اند.

وسط میله‌ی بالایی و سمت راست با ریسمان به هم‌دیگر وصل شده‌اند. کشش را در

ریسمان حساب کنید.

۹-۶ (دو جرم و مثلث): از سه میله‌ی بدون جرم و به طول l یک قاب مثلث ساخته‌ایم.

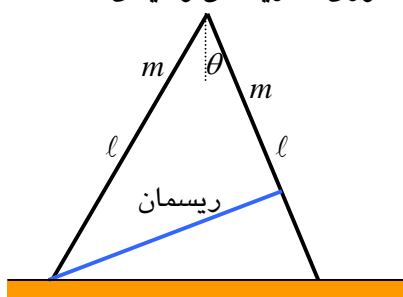
دو جرم m را در دو راس این مثلث متساوی الاضلاع قرار می‌دهیم. راس سوم از میخی

آویخته شده است. قاب می‌تواند آزادانه در صفحه‌ی عمودی نوسان کند، شکل (۹-۴۸).

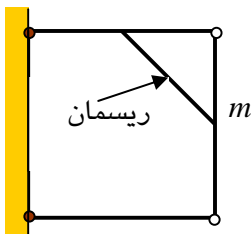
هنگامی که یکی از میله‌ها عمودی است (همانند شکل). سامانه را از حالت سکون رها

می‌کنیم. کشش را در هر سه میله بیابید و شتاب جرم‌ها را درست پس از رها شدن

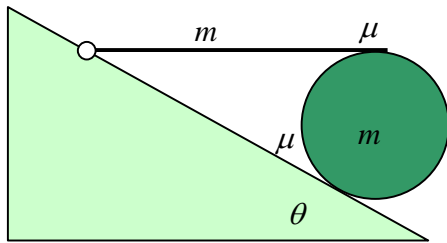
حساب کنید



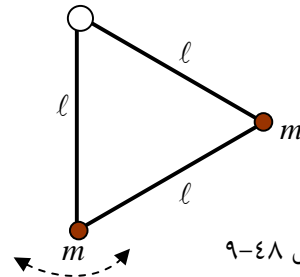
شکل ۹-۴۶



شکل ۹-۴۷

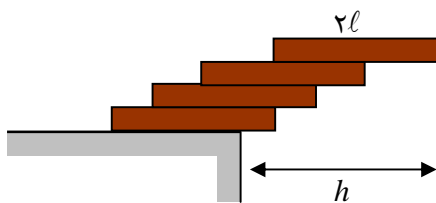


شکل ۹-۴۹



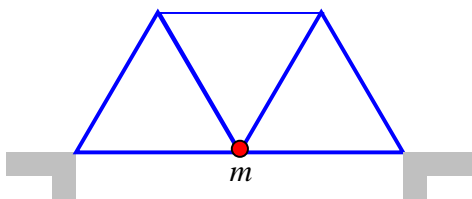
شکل ۹-۴۸

۹-۷ (استوانه روی سطح شیب‌دار): یک میله افقی به جرم m از انتهای چپ با لولای بدون اصطکاک به سطح شیب‌داری



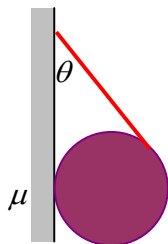
شکل ۹-۵۰

با شیب θ وصل شده است. انتهای راست میله برابر شکل (۹-۴۹) بر روی استوانه‌ای به جرم m قرار دارد. استوانه روی سطح شیب‌دار در حالت سکون است. ضریب اصطکاک بین میله و استوانه و بین سطح و استوانه هر دو μ است (الف): فرض کنید سامانه در حال سکون است. سطح چه نیروی عمودی به استوانه وارد می‌کند؟



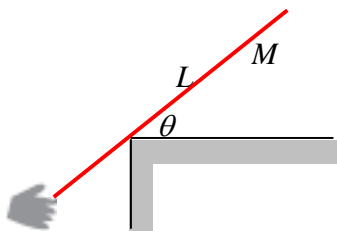
شکل ۹-۵۱

(ب): برای این که سامانه نلغزد، کمترین مقدار μ برحسب θ چقدر باید باشد؟
 ۹-۸ (چیدن آجرها): چهار آجر یکسان هر یک به طول $2l$ و جرم m را بر روی میزی چنان می‌چینیم که بخشی از هر آجر نسبت به آجر زیری در هوا باشد (شکل ۹-۵۰). آجرها را چگونه بچینیم تا فاصله لبه‌ی سمت راست آخرین آجر تا لبه‌ی میز (فاصله‌ی h) بیشترین فاصله ممکن باشد. مسئله را برای N آجر گسترش دهید



شکل ۹-۵۲

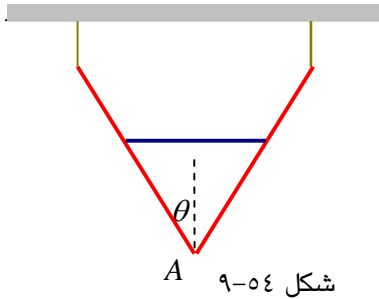
۹-۹ (پل): با سه قاب مثلث متساوی الاضلاع که هر کدام با سه میله ساخته شده است پلی برابر شکل (۹-۵۱) ساخته شده می‌شود. فرض کنید هفت میله‌ی تشکیل دهنده بدون جرم‌اند و میله‌ها دو به دو با بست به هم پیوند داده شده‌اند. اگر اتوموبیلی به جرم m در وسط پل باشد، نیروی وارد به هر یک از میله‌ها را بیابید. فرض کنید نیروی پایه‌های پل مولفه‌ی افقی ندارد.



شکل ۹-۵۳

۹-۱۰ (توپ و ریسمان): توپی برابر شکل (۹-۵۲) نگه داشته شده است. ریسمان به توپ مماس است. ریسمان با دیوار زاویه‌ی θ می‌سازد. کمینه مقدار ضریب اصطکاک بین توپ و دیوار چقدر باید باشد تا توپ نیفتد.
 ۹-۱۱ (نگه داری میله): میله‌ای به طول L و جرم M را برابر شکل (۹-۵۳) با انگشت دست نگه می‌داریم. در فاصله‌ی $L/4$ از انگشت دست، میله بر لبه‌ی بدون اصطکاک میزی تکیه دارد و ساکن است. در این حالت میله با افق زاویه‌ی

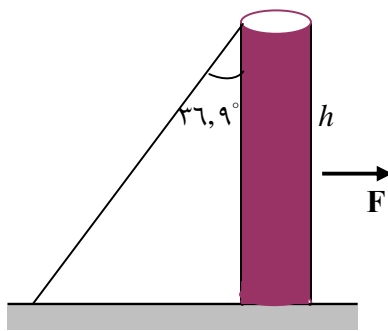
θ می‌سازد. برای این که میله در این وضعیت باقی بماند چه نیرویی را باید دست به میله وارد کند؟ به ازای چه زاویه‌ی θ نیروی دست باید افقی باشد؟



۹-۱۲ (۷ آویزان): دو میله‌ی همگن یکسان هر یک به وزن 260 N از یک انتها (نقطه‌ی A در شکل (۹-۵۴)) با لولای بدون اصطکاک به هم چسبیده‌اند. میله‌ی افقی سبکی وسط‌های آنها را به هم وصل می‌کند تا به این وسیله زاویه‌ی راس دو میله 53° باقی بماند. این سامانه را با دو سیم نازک از سقف می‌آویزیم تا به صورت "۷" بایستند. (الف): میله‌ی افقی چه نیرویی به هر یک از میله‌ها وارد می‌کند؟

(ب): در نقطه‌ی A لولا چه نیرویی به هر یک از میله‌ها وارد می‌کند؟

۹-۱۳ (تیرک پابرجا): تیرکی به وزن 400 N و ارتفاع h بر روی زمین ایستاده است. ضریب اصطکاک بین زمین و سطح قاعده‌ی تیرک $\mu = 0/3$ است. انتهای بالای تیرک برابر شکل (۹-۵۵) با ریسمانی به زمین بسته شده است. زاویه‌ی ریسمان با تیرک $36,9^\circ$ است. نیروی افقی F به وسط تیرک وارد می‌شود.



شکل ۹-۵۵

(الف): بیشه مقداری را که F می‌تواند داشته باشد و هنوز هم تیرک سرپا بماند چقدر است؟

(ب): اگر نیروی F در فاصله‌ی 6 ر 0 ارتفاع تیرک از پای آن به تیرک وارد شود،

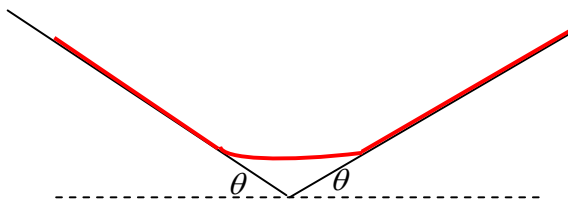
بیشینه مقدار F چقدر می‌تواند باشد که هنوز هم تیرک می‌تواند تاب بیاورد و نیفتد؟

(پ): نشان دهید که اگر نقطه‌ی اثر نیرو خیلی بالاتر از سطح زمین باشد، اندازه‌ی F هر چه باشد نمی‌تواند تیرک را جابه‌جا کند.

(ت): ارتفاع بحرانی از سطح زمین که اگر نقطه‌ی اثر F بالاتر از آن باشد، نمی‌تواند

تیرک را جابه‌جا کند کجاست؟

۹-۱۴ (ریسمان بین دو سطح شیب‌دار): ریسمانی برابر شکل (۹-۵۶) در حالت کشیده بر روی دو سطح شیب‌دار، هردو با



شکل ۹-۵۶

شیب θ ، در حال سکون است. چگالی جرمی ریسمان یکنواخت است

و ضریب اصطکاک بین آن و سطح‌ها $\mu = 1$ است. سامانه تقارن

راست-چپ دارد. بزرگ‌ترین کسری از طول ریسمان که می‌تواند با

سطح‌ها در تماس نباشد چیست؟ به ازای چه زاویه‌ی θ این مقدار

بیشینه است؟

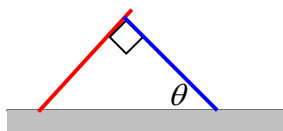
۹-۱۵ (میله‌هایی که به هم تکیه داده‌اند): دو میله با چگالی جرمی یکسان برابر شکل (۹-۵۷)

به هم تکیه داده‌اند. زاویه‌ای که این دو میله با هم می‌سازند 90° است. میله‌ی سمت راست با افق

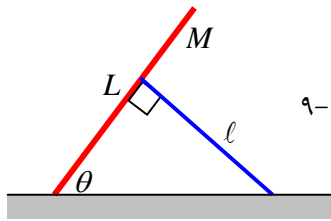
زاویه‌ی θ می‌سازد. میله‌ی سمت چپ به مقدار ناچیزی پس از نقطه‌ی تماس با لبه‌ی میله‌ی سمت

راست، ادامه دارد. ضریب اصطکاک بین دو میله μ است. انتهای دیگر هر دو میله روی زمین‌اند.

زاویه‌ی θ چقدر باید باشد تا میله‌ها نیفتند ؟

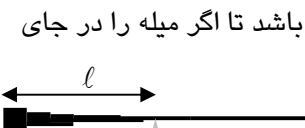


شکل ۹-۵۷



شکل ۹-۵۸

۹-۱۶ (نگه داشتن نردبان): نردبانی به طول L و جرم M به میله‌ی بدون جرمی با طول l تکیه دارد. میله و نردبان هردو از یک انتها روی زمین اند. زاویه‌ی بین میله و نردبان 90° است. زاویه‌ی نردبان با زمین افقی θ است (شکل ۹-۵۸). چه نیرویی از سوی میله به نردبان وارد می‌شود؟

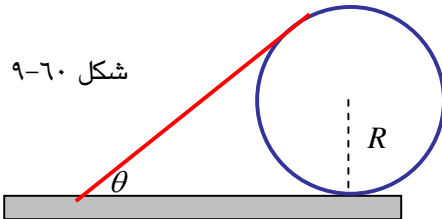


شکل ۹-۵۹

۹-۱۷ (ترازندی میله): میله‌ای از یک طرف تا بینهایت ادامه دارد. توزیع جرم این میله چگونه باید باشد تا اگر میله را در جای دلخواهی ببریم، بقیه‌ی آن (که هنوز میله‌ای است که از یک سو تا بینهایت ادامه دارد) روی تکیه‌گاهی که در فاصله‌ی l از انتهای میله است، ترازمند باشد. شکل (۹-۵۹) را ببینید.

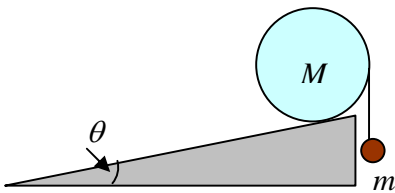
۹-۱۸ (میله و حلقه): میله‌ای با چگالی جرمی ρ برابر شکل (۹-۶۰) به حلقه‌ای با شعاع R

تکیه دارد و با افق زاویه‌ی θ می‌سازد. میله در جایی که به حلقه تکیه می‌کند برحلقه مماس است. همه‌ی نقاط تماس سامانه دارای اصطکاک است. فرض کنید اصطکاک‌ها به اندازه‌ای بزرگ‌اند که سامانه را در حال سکون نگه می‌دارند. اصطکاک بین زمین و حلقه را بیابید.



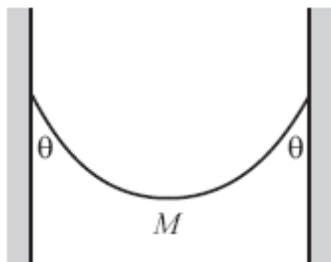
شکل ۹-۶۰

۹-۱۹ (استوانه و جرم آویزان): استوانه‌ی همگنی به جرم M روی سطح شیب‌دار ثابتی با شیب θ قرار دارد. به سمت راست استوانه ریسمانی بسته شده است و از آن جرم m برابر شکل (۹-۶۱) آویزان است. اگر اصطکاک بین استوانه و سطح به اندازه‌ای بزرگ باشد که از لغزیدن استوانه جلوگیری کند، m را برحسب M و θ چنان بیابید که سامانه ایستا بماند.



شکل ۹-۶۱

۹-۲۰ (رنجیر آویزان): دو انتهای زنجیری به جرم M از یک سطح بین دو دیوار آویزان است. زنجیر برابر شکل (۹-۶۲) با هر یک از دیوارها زاویه‌ی θ می‌سازد. کشش زنجیر را در پایین‌ترین نقطه‌ی آن بیابید. مسئله را به دو روش حل کنید.



شکل ۹-۶۲

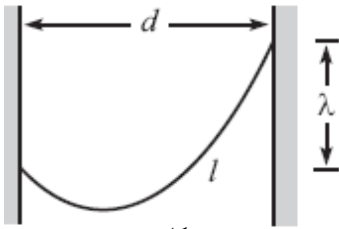
(الف): نیروهای وارد به نیمی از رنجیر را در نظر بگیرید (این روش زودتر به نتیجه می‌رسد).

(ب): به یاد بیاورید که ارتفاع زنجیر $y(x) = C \cosh(x/C)$ است و از آن استفاده کنید و نیروی عمودی وارد به جزء بسیار کوچک واقع در پایین زنجیر

را در نظر بگیرید. این روش کشش را برحسب C به دست می‌دهد. سپس رابطه‌ای برای C برحسب زاویه‌ی θ بیابید.

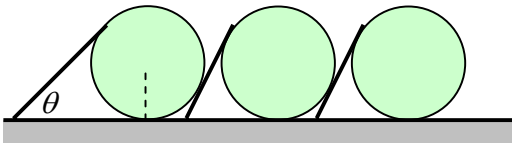
۹-۲۱ (رنجیر آویزان از دو نقطه‌ی ناهم‌سطح): (الف) زنجیری با چگالی جرمی یکنواخت از دو انتها به دو دیوار وصل است. معادله‌ی عمومی شکل زنجیر را پیدا کنید. به غیر از یک ثابت انتگرال‌گیری، در پاسخ شما که شکل زنجیر را توصیف می‌کند، باید یک ثابت ناشناخته وجود داشته باشد.

(ب): ثابت ناشناخته در پاسخ بخش (الف) به فاصله‌ی افقی، d ، دو دیوار و اختلاف سطح نقطه‌های اتصال و طول زنجیر بستگی دارد (شکل ۹-۶۳). رابطه‌ای را پیدا کنید که این کمیت‌ها ثابت ناشناخته را بتوان از آن به دست آورد.



شکل ۹-۶۳

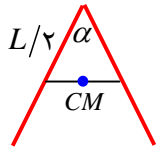
۹-۲۲ (میله‌ها و حلقه‌هایی که به هم تکیه داده‌اند): تعداد زیادی میله (هر یک با چکالی ρ) و حلقه (هر یک به شعاع R) برابر شکل (۹-۶۴) به هم تکیه داده‌اند. زاویه‌ی هر میله با افق θ است. انتهای بالایی هر میله به حلقه‌ی سمت راست خود مماس است. انتهای پایین میله‌ها به زمین وصل‌اند و هر سطح دیگر بدون اصطکاک است (بین میله و حلقه اصطکاک وجود ندارد). برای حالتی که تعداد حلقه‌ها و میله‌ها خیلی زیاد است، نیروی عمودی بین یک میله و حلقه‌ی سمت راست آن را که میله تکیه کرده است چقدر است؟ فرض کنید آخرین حلقه به دیوار تکیه دارد.



شکل ۹-۶۴

حل مثال‌های تکمیلی

ت-۱ برای همه‌ی حالت‌ها از این واقعیت استفاده می‌کنیم که هر میله‌ی همگن به طول L را می‌توان به صورت جرم نقطه‌ی واقع در مرکز میله پنداشت.

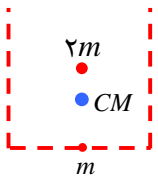


شکل ۹-۶۵ الف

(الف): مرکز جرم در وسط خطی است که مرکز دو میله را به هم وصل می‌کند و در فاصله‌ی $(L/2) \cos(\alpha/2)$ از راس قرار دارد. شکل (۹-۶۵ الف).

آزمون درستی پاسخ: $\alpha = 0 \Rightarrow L/2$ ، $\alpha = 90^\circ \Rightarrow L/2\sqrt{2}$ (حالت پ) و

$\alpha = 180^\circ \Rightarrow 0$ که همگی پذیرفتنی‌اند.



شکل ۹-۶۵ ب

(ب): دو میله‌ی عمودی همانند جرم $2m$ است که در وسط قرار دارد، شکل (۹-۶۵ ب).

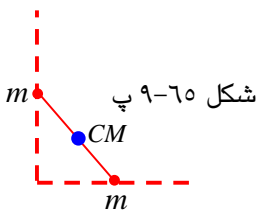
بنابراین، مرکز جرم بین وسط میله‌ی افقی و در فاصله‌ی $2/3$ از آن قرار دارد. به بیان دیگر در فاصله‌ی $L/3$ از میله‌ی افقی و درست بالای وسط آن.

(پ): مرکز جرم در وسط خطی است که وسط دو میله را به هم وصل می‌کند شکل (۹-۶۵ پ).

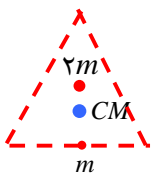
(ت): مرکز جرم دو ضلع جانبی همانند حالت (الف) در وسط خطی است که وسط آنها را به هم می‌پیوندد. در ایت نقطه جرم $2m$ قرار دارد. مرکز جرم ضلع افقی در وسط آن است و جرم m

در این نقطه است. بنابراین، مرکز جرم روی ارتفاع مثلث و به فاصله‌ی $(\sqrt{3}/2)(1/3)L$ از

وسط ضلع افقی است، شکل (۹-۶۵ ت)



شکل ۹-۶۵ پ



شکل ۹-۶۵ ت

ت-۲ نیروها را به مولفه‌هایشان در راستای سطح و عمود بر آن تجزیه کنید. فرض کنید F_f مثبت در امتداد دیوار رو به بالا باشد. نیروهایی که موازی و عمود بر دیوارند، عبارت‌اند از

$$F_f = Mg \sin \beta + Mg \cos \beta \quad , \quad N = Mg \sin \beta - Mg \cos \beta \quad (۹-۱۰۹)$$

N باید مثبت باشد (نمی تواند منفی باشد و اگر $N = 0$ باشد قطعه دیوار را ترک می کند)، بنابراین، دیده می شود که اگر قرار است این آرایش ایستا باشد، β باید بیش تر از 45° باشد. ضریب اصطکاک μ می گوید که $|F_f| \leq \mu N$ است و با استفاده از رابطه ی (۹-۱۰۹) این نابرابری به صورت زیر در می آید

$$Mg (\sin \beta + \cos \beta) \leq \mu Mg (\sin \beta - \cos \beta) \Rightarrow \frac{\mu + 1}{\mu - 1} \leq \tan \beta \quad (9-110)$$

برای این که زاویه ی β وجود داشته باشد و این نابرابری برقرار باشد، باید $\mu > 1$ باشد. اگر $\mu \rightarrow \infty$ برود β می تواند تا 45° کاهش پیدا کند اما کمتر از آن نمی تواند باشد.

ت-۳ نیروی اصطکاک بین قیف و هر انگشت را F بنامید. مولفه ی نیروها در راستای قائم F_y باید صفر باشد. به بیان دیگر داریم $0 = mg - 2N \sin \theta - 2F \cos \theta$. همچنین داریم $F \leq \mu N$. پس

$$2\mu N \cos \theta - 2N \sin \theta - mg > 0 \Rightarrow N \geq \frac{mg}{2(\mu \cos \theta - \sin \theta)} \quad (9-111)$$

این کمینه مقدار نیروی عمودی است. وقتی $\mu = \tan \theta$ باشد $N = \infty$ می شود. پس، $\mu = \tan \theta$ کمینه مقدار مجاز μ است.

ت-۴ مولفه های خواسته شده را F_x و F_y بنامید. جرم میله ی بالایی $\rho(L/\cos \theta)$ و جرم میله ی پایینی ρL است. از صفر بودن گشتاورهای وارد به کل این سامانه نسبت به انتهای چپ میله ی افقی داریم

$$F_x (L \tan \theta) = \rho g \left(\frac{L}{\cos \theta} + L \right) \left(\frac{L}{2} \right) \Rightarrow F_x = \frac{\rho L g}{2} \left(\frac{1 + \cos \theta}{\sin \theta} \right) \quad (9-112)$$

حال، فقط میله ی بالایی را در نظر بگیرید. چون این میله در حال ترازمندی ایستایی است گشتاور کل وارد به آن صفر است. گشتاورها را نسبت به انتهای پایین میله حساب کنید:

$$F_y L = F_x (L \cot \theta) + \rho g \left(\frac{L}{\cos \theta} \right) \left(\frac{L}{2} \right) \Rightarrow F_y = \frac{\rho g L}{2} \left(\frac{2 + \cos \theta}{\cos \theta} \right) \quad (9-113)$$

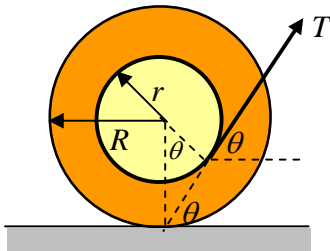
F_x به ازای $\theta \rightarrow 0$ به بینهایت میل می کند و F_y به ازای $\theta \rightarrow \pi/2$ بینهایت می شود.

نکته: اگر مولفه ها را به توان دو برسانیم و باهم جمع کنیم، با استفاده از $\sin^2 \theta = 1 - \cos^2 \theta$ خواهیم داشت

$$F^2 \propto \frac{1 + \cos \theta}{1 - \cos \theta} + \frac{(2 + \cos \theta)^2}{\cos^2 \theta} \quad (9-114)$$

اگر از این رابطه مشتق بگیریم و مساوی صفر قرار دهیم به دست می آید $0 = \cos^2 \theta - 6 \cos \theta + 4$. یک ریشه ی این معادله ی درجه سه ۲ است. اگر معادله ی بالا را به $(2 - \cos \theta)$ تقسیم کنیم، معادله ی درجه ۲ به دست می آید که ریشه ی پذیرفتنی آن $\cos \theta = -1 + \sqrt{3}$ است.

ت-۵ (الف): نیروی اصطکاک بین ماسوره و زمین را F_f بنامید. سامانه در ترازمندی ایستایی است، بنابراین، از $\sum F_x = 0$ داریم $T \cos \theta = F_f$ و از $\sum \mathbf{G} = 0$ نسبت به مرکز ماسوره داریم $Tr = F_f R$. از تقسیم این دو رابطه به یکدیگر به دست می آید $\cos \theta = r/R$. سادگی این پاسخ نشان دهنده ی آن است که روش آسان تری برای به دست آوردن آن وجود دارد. در



شکل ۹-۶۶

واقع، از شکل (۹-۶۶) پیداست که $\cos \theta = r/R$ زاویه‌ای است که به ازای آن امتداد خط کشش از نقطه‌ی تماس ماسوره و زمین می‌گذرد. چون گشتاور نیروهای گرانش و اصطکاک نسبت به این نقطه صفر اند، گشتاور کل هم نسبت به آن صفر است و در نتیجه، ماسوره ساکن باقی می‌ماند.

(ب): نیروی عمودی سطح زمین عبارت است از $N = Mg - T \sin \theta$. با استفاده از $T \cos \theta = F_f$ شرط $F_f \leq \mu N$ به صورت زیر در می‌آید

$$T \cos \theta \leq \mu (Mg - T \sin \theta) \Rightarrow T \leq \frac{\mu Mg}{\cos \theta + \mu \sin \theta} \quad (9-115)$$

که در آن θ عبارت است از $\theta = \cos^{-1}(r/R)$.

(پ): بیشینه مقدار T از رابطه‌ی (۹-۱۱۵) به دست می‌آید و به θ بستگی دارد. θ هم به r وابسته است. می‌خواهیم r را چنان به دست بیاوریم که T را کمینه کند. اگر از رابطه‌ی (۹-۱۱۵) نسبت به θ مشتق بگیریم در می‌یابیم که به ازای $\tan \theta_0 = \mu$ مخرج کسر بیشینه می‌شود. مقدار T به ازای θ_0 برابر است با

$$T_0 = \frac{\mu Mg}{\sqrt{1 + \mu^2}} \quad (9-116)$$

برای این که r متناظر با آن را به دست آوریم از $\cos \theta = r/R$ استفاده می‌کنیم تا بنویسیم

$$\tan \theta = \sqrt{R^2 - r^2} / r \quad (9-117)$$

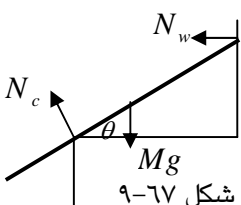
اینک رابطه‌ی $\tan \theta_0 = \mu$ به پاسخ

$$r_0 = \frac{R}{\sqrt{1 + \mu^2}} \quad (9-118)$$

می‌انجامد. به ازای این مقدار، حد بالای T کمینه مقدار ممکن را خواهد داشت. در حد $\mu = 0$ داریم $\theta_0 = 0$ ، $T_0 = 0$ و $r_0 = R$. حد $\mu = \infty$ منطبق است بر $\theta_0 = \pi/2$ ، $T_0 = Mg$ و $r_0 = 0$.

ت-۶ به گشتاورها حول لولا توجه کنید. چون گرانش به مرکزجرم اثر می‌کند، پس نیروی F که گوه به میله وارد می‌کند باید در رابطه‌ی زیر صدق کند:

$$mg (\ell/2) = F (2\ell/\epsilon) \Rightarrow F = \frac{2}{3} mg \quad (9-119)$$



شکل ۹-۶۷

ت-۷ نیروی عمودی سکو را N_c بنامید. از گشتاور نیروها نسبت به انتهای بالایی میله (شکل ۹-۶۷) داریم

$$\sum \mathbf{G} = 0 \Rightarrow N_c \left(\frac{2L}{\epsilon} \right) = Mg \left(\frac{L}{2} \right) \cos \theta \Rightarrow N_c = \frac{2}{3} Mg \cos \theta \quad (9-120)$$

اگر نیروی عمودی دیوار را N_w بنامیم از $\sum \mathbf{G} = 0$ نسبت به لبه‌ی سکو به دست می‌آید

$$N_w \left(\frac{\sqrt{3}L}{\xi} \right) \sin \theta = Mg \left(\frac{L}{\xi} \right) \cos \theta \Rightarrow N_w = \left(\frac{Mg}{\sqrt{3}} \right) \frac{\cos \theta}{\sin \theta} \quad (9-121)$$

اگر F_f نیروی اصطکاک لبه‌ی سکو باشد، از $\sum F_x = 0$ داریم

$$F_f \cos \theta = N_c \sin \theta + N_w \Rightarrow F_f = \frac{\sqrt{3}}{2} Mg \sin \theta + \frac{1}{\sqrt{3}} \frac{Mg}{\sin \theta} \quad (9-122)$$

اما می‌خواهیم $F_f \leq \mu N_c$ باشد. پس

$$\frac{\sqrt{3}Mg \sin \theta}{2} + \frac{Mg}{\sqrt{3} \sin \theta} \leq \mu \frac{\sqrt{3}Mg \cos \theta}{2} \Rightarrow \mu \geq \frac{\sin \theta}{\cos \theta} + \frac{1}{\sqrt{3} \sin \theta \cos \theta} \quad (9-123)$$

اگر از این رابطه نسبت به θ مشتق بگیریم تا μ را کمینه کنیم به دست می‌آید $\tan \theta = \sqrt{\sqrt{3}} \Rightarrow \theta = 30^\circ$.