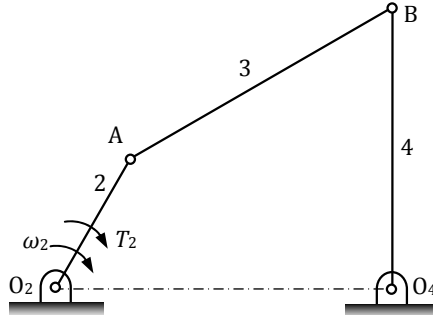


(۱) در مکانیزم شکل زیر که با مقیاس ۱:۵ رسم شده است، عضو ۲ با سرعت زاویه‌ای ثابت $\omega_2 = 10 \text{ (rad/s)}$ در جهت نشان داده شده دوران می‌کند. در لحظه‌ی نشان داده شده، زاویه‌ی عضو ۲ با افق برابر 60° و زاویه‌ی عضو ۳ با افق برابر 30° و عضو ۴ قائم است. جرم میله‌های ۲ و ۴ به ترتیب $m_2 = 5 \text{ (kg)}$ و $m_4 = 8 \text{ (kg)}$ است و جرم میله‌ی ۳ ناچیز است. نیروی لولاهای O_2 ، A ، B و O_4 و همچنین کوپل T_2 که باید روی عضو ۲ وارد شود تا شرایط سینماتیکی مکانیزم برآورده شود، محاسبه کنید. ($O_2A = 10 \text{ (cm)}$ ، $AB = 20 \text{ (cm)}$).



شکل (۱): شکل مکانیزم که با مقیاس شکل ۱:۵ رسم شده است.

پاسخ:

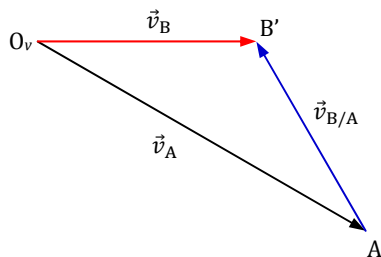
ابتدا بخش سرعت مسأله حل می‌شود. این کار با رابطه‌ی سرعت نسبی بین نقطه‌های A و B ، مطابق رابطه‌ی (۱)، انجام می‌شود.

$$\vec{v}_B = \vec{v}_A + \vec{v}_{B/A} \quad (۱)$$

جزئیات رابطه‌ی سرعت (۱) در جدول (۱) نشان داده شده است. ترسیمه‌ی سرعت در شکل (۲) رسم شده است.

جدول (۱): جزئیات رابطه‌ی سرعت (۱)

| مشخصات بردار | | | | |
|-----------------|----------------|-------------------------------------|-------|---|
| نام بردار | راستا | شرح | وضعیت | اندازه |
| \vec{v}_B | عمود بر O_4B | <input checked="" type="checkbox"/> | وضعیت | $O_4B \times \omega_4$ |
| \vec{v}_A | عمود بر O_2A | <input checked="" type="checkbox"/> | شرح | $O_2A \times \omega_2 = 100 \text{ (cm/s)}$ |
| $\vec{v}_{B/A}$ | عمود بر AB | <input checked="" type="checkbox"/> | وضعیت | $AB \times \omega_3$ |



شکل (۲): ترسیمه‌ی سرعت مکانیزم شکل (۱). (مقیاس ترسیمه‌ی سرعت: هر 1 (cm) در ترسیمه‌ی سرعت معادل 20 (cm/s) است)

با استفاده از ترسیمه‌ی رسم شده برای سرعت در شکل (۲)، مجهول‌های رابطه‌ی (۱) مطابق رابطه‌ی (۲) به دست می‌آید. توجه شود که اندازه‌ی طول عضو ۴، با استفاده از اندازه‌گیری و همچنین مقیاس ترسیمه‌ی مکانیزم، $O_4B = 18.7 \text{ (cm)}$ است.

$$\begin{aligned} |\vec{v}_B| = 57.8 \text{ (cm/s)} & \quad \therefore \quad \omega_4 = 3.1 \text{ (rad/s)} \quad \cup \\ |\vec{v}_{B/A}| = 57.8 \text{ (cm/s)} & \quad \therefore \quad \omega_3 = 2.9 \text{ (rad/s)} \quad \cup \end{aligned} \quad (۲)$$

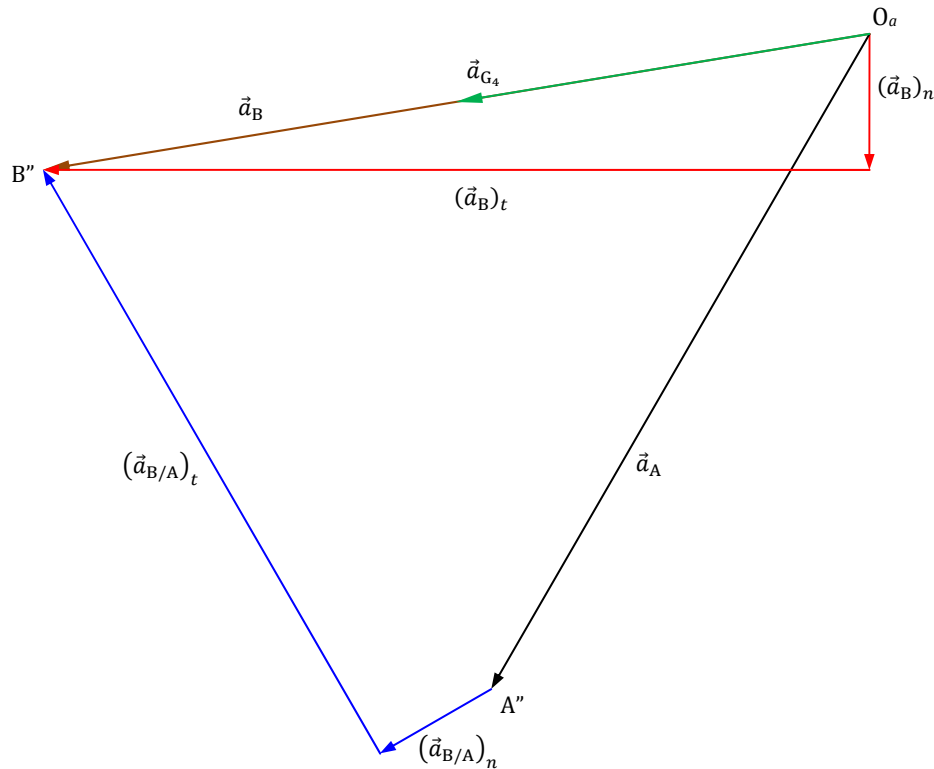


اکنون با استفاده از سرعت زاویه‌ای‌های محاسبه شده می‌توان شتاب مکانیزم را بر اساس شتاب نسبی بین نقطه‌های A و B، مطابق رابطه‌ی (۳)، تحلیل نمود. جزییات رابطه‌ی (۳) در جدول (۲) آمده و ترسیمه‌ی رابطه‌ی (۳) در شکل (۳) رسم شده است.

$$(\vec{a}_B)_n + (\vec{a}_B)_t = (\vec{a}_A)_n + (\vec{a}_{B/A})_n + (\vec{a}_{B/A})_t \quad (۳)$$

جدول (۳): جزییات رابطه‌ی شتاب (۳)

| مشخصات بردار | | | | |
|---------------------|------------------------|-------------------------------------|------------------------|---|
| نام بردار | راستا | وضیعت | شرح | اندازه |
| $(\vec{a}_B)_n$ | به موازات \vec{BO}_4 | <input checked="" type="checkbox"/> | به موازات \vec{BO}_4 | $O_4B \times (\omega_4)^2 = 1.8 \text{ (m/s}^2\text{)}$ |
| $(\vec{a}_B)_t$ | عمود بر O_4B | <input checked="" type="checkbox"/> | عمود بر O_4B | $O_4B \times \alpha_4$ |
| $(\vec{a}_A)_n$ | به موازات \vec{AO}_2 | <input checked="" type="checkbox"/> | به موازات \vec{AO}_2 | $O_2A \times (\omega_2)^2 = 10 \text{ (m/s}^2\text{)}$ |
| $(\vec{a}_{B/A})_n$ | به موازات \vec{BA} | <input checked="" type="checkbox"/> | به موازات \vec{BA} | $AB \times (\omega_3)^2 = 1.7 \text{ (m/s}^2\text{)}$ |
| $(\vec{a}_{B/A})_t$ | عمود بر AB | <input checked="" type="checkbox"/> | عمود بر AB | $AB \times \alpha_4$ |

شکل (۳): ترسیمه‌ی شتاب رابطه‌ی (۳). (مقیاس ترسیمه: هر ۱ (cm) در ترسیمه معادل ۱ (m/s²) است)

با استفاده از ترسیمه‌ی شتاب شکل (۳)، مجهول‌های رابطه‌ی شتاب (۳) مطابق رابطه‌های (۴) به دست می‌آیند.

$$\begin{aligned} |(\vec{a}_{B/A})_t| &= 8.9 \text{ (m/s}^2\text{)} & \therefore & \alpha_3 = 45 \text{ (rad/s}^2\text{)} \cup \\ |(\vec{a}_B)_t| &= 10.9 \text{ (m/s}^2\text{)} & \therefore & \alpha_4 = 58 \text{ (rad/s}^2\text{)} \cup \end{aligned} \quad (۴)$$

هم‌چنین با استفاده از ترسیمه‌ی شکل (۳)، شتاب مرکز جرم‌های عضوهای ۲ و ۴ مطابق رابطه‌ی (۵) به دست می‌آیند.

$$\begin{aligned} |(\vec{a}_G)_2| &= 0.5|(\vec{a}_A)| = 5 \text{ (m/s}^2\text{)} \\ |(\vec{a}_G)_4| &= 0.5|(\vec{a}_B)| = 5.5 \text{ (m/s}^2\text{)} \end{aligned} \quad (۵)$$

اکنون با کامل شدن تحلیل شتاب مکانیزم، می‌توان به تحلیل نیرویی مکانیزم پرداخت. ابتدا گشتاور اینرسی جرمی عضو ۴ محاسبه می‌شود. سپس نیروها و گشتاورهای اینرسی عضوهای دارای جرم محاسبه می‌شوند. آن‌گاه با بررسی تعادل مکانیزم، مجهول‌های نیرویی خواسته شده محاسبه می‌شوند. با فرض آن‌که عضو ۴ یک میله‌ی یکنواخت باشد، گشتاور اینرسی جرمی آن بر اساس رابطه‌ی (۶) محاسبه می‌شود.

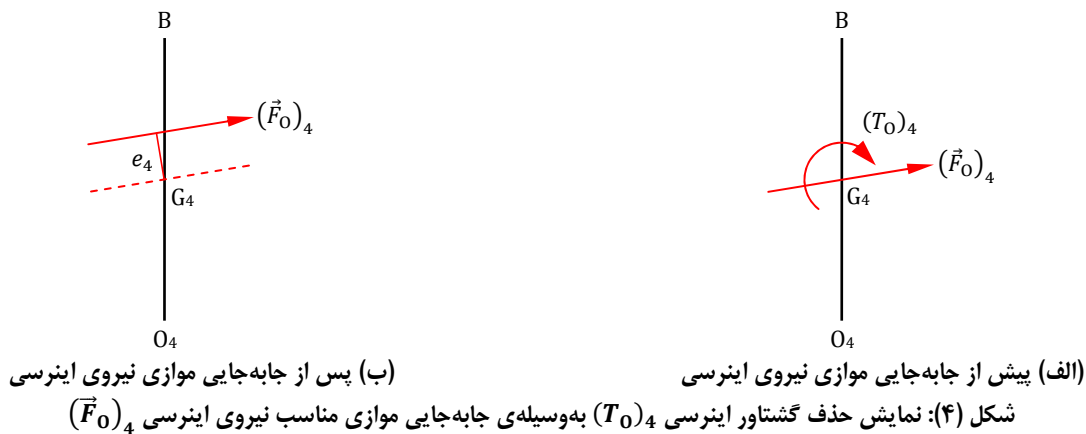
$$I_{G_4} = \frac{1}{12} m(l_4)^2 = 0.233 \text{ (kg. m}^2\text{)} \quad (6)$$

در نتیجه نیروی اینرسی عضو ۲ و نیرو و گشتاور اینرسی عضو ۴ مطابق رابطه‌ی (۷) به دست می‌آیند. توجه شود چون شتاب زاویه‌ای عضو ۲ صفر است $(\alpha_2 = 0)$ ، گشتاور اینرسی آن نیز برابر صفر است $(T_{O_2} = 0)$.

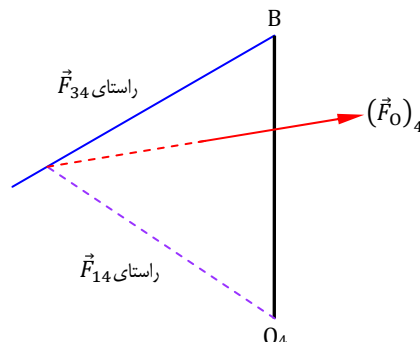
$$\begin{aligned} (\vec{F}_O)_2 = -m_2(\vec{a}_G)_2 & \quad \therefore \quad |(\vec{F}_O)_2| = 25 \text{ (N)} \\ (\vec{F}_O)_4 = -m_4(\vec{a}_G)_4 & \quad \therefore \quad |(\vec{F}_O)_4| = 44 \text{ (N)} \\ (T_O)_4 = -I_{G_4}\alpha_4 & \quad \therefore \quad (T_O)_4 = 1.35 \text{ (N. m)} \quad \cup \end{aligned} \quad (7)$$

برای تحلیل نیرویی مکانیزم، ابتدا تعادل عضو ۴ بررسی می‌شود. نخست با جابه‌جایی موازی نیروی اینرسی عضو ۴، $(\vec{F}_O)_4$ ، گشتاور اینرسی آن حذف می‌شود. با توجه به شکل (۴)، کافی است نیروی اینرسی $(\vec{F}_O)_4$ به اندازه‌ی e_4 که بر اساس رابطه‌ی (۸) محاسبه می‌شود به سمت بالا جابه‌جا شود.

$$e_4 = \frac{(T_O)_4}{|(\vec{F}_O)_4|} = \frac{135 \text{ (N. cm)}}{44 \text{ (N)}} = 3.1 \text{ (cm)} \quad (8)$$



پس از حذف گشتاور اینرسی $(T_O)_4$ ، با توجه به دو نیرویی بودن عضو ۳، عضو ۴ به یک عضو سه‌نیرویی تبدیل می‌شود. در نتیجه با رسم نیروهای وارد بر آن، چون راستا و نقطه‌ی اثر نیروی اینرسی $(\vec{F}_O)_4$ و نیروی \vec{F}_{34} معلوم هستند، مطابق شکل (۵)، راستای نیروی \vec{F}_{14} به دست می‌آید.

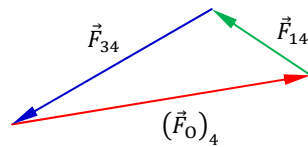


شکل (۵): بررسی تعادل عضو ۴، با توجه به ویژگی سه‌نیرویی بودن آن و تعیین راستای نیروی مجهول \vec{F}_{14}

با مشخص شدن راستای نیروی \vec{F}_{14} ، با استفاده از تعادل نیرویی عضو ۴، که به وسیله‌ی رابطه‌ی (۹) بیان می‌شود، اندازه‌ی نیروهای \vec{F}_{34} و \vec{F}_{14} به دست می‌آید.

$$(\vec{F}_O)_4 + \vec{F}_{34} + \vec{F}_{14} = \vec{0} \quad (9)$$

با استفاده از ترسیمه‌ی رابطه‌ی (۹) که در شکل (۶) رسم شده، مجهول‌های نیرویی مطابق رابطه‌ی (۱۰) به دست می‌آیند.



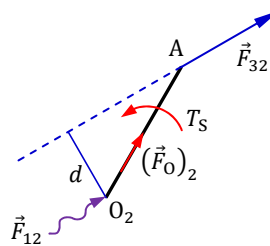
شکل (۶): ترسیمه‌ی نیرویی رابطه‌ی (۹) (مقیاس ترسیمه: هر ۱ (cm) در ترسیمه معادل ۱۱ (N) است)

$$\begin{aligned} |\vec{F}_{34}| &= 34 \text{ (N)} \\ |\vec{F}_{14}| &= 17 \text{ (N)} \end{aligned} \quad (10)$$

پس از محاسبه‌ی بردار نیروی \vec{F}_{34} ، لازم است با بررسی تعادل عضو ۲، نیروی \vec{F}_{12} و گشتاور مجهول T_S محاسبه شوند. با توجه به دونیروی بودن عضو ۳، نیروی \vec{F}_{32} از رابطه‌ی به دست می‌آید.

$$\vec{F}_{32} = -\vec{F}_{23} = -(-\vec{F}_{43}) = -\vec{F}_{34} \quad (11)$$

شکل (۷) عضو ۲ را به همراه مجموعه‌ی نیروهای وارد بر آن نشان می‌دهد. در اثر این نیروها، عضو ۲ در حال تعادل است.

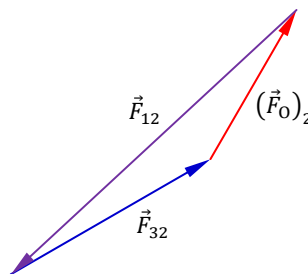


شکل (۷): نمایش عضو ۲ به همراه نیروها و گشتاور T_S وارد بر آن

برای تعادل عضو ۲ کافی است معادله‌های (۱۲) برقرار باشند.

$$\begin{aligned} \sum M_{O_2} &= d \times F_{32} - T_S = 0 \\ \sum \vec{F} &= \vec{0} \end{aligned} \quad (12)$$

با استفاده از حل معادله‌ی گشتاور (معادله‌ی اول) (۱۲)، گشتاور T_S و با استفاده از حل ترسیمه‌ی معادله‌ی نیرویی (معادله‌ی دوم) (۱۲)، بردار نیروی \vec{F}_{12} محاسبه می‌شود. اندازه‌ی d ، بازوی گشتاوری نیروی \vec{F}_{32} حول نقطه‌ی A، با استفاده از شکل و با توجه به مقیاس ترسیمه، برابر ۵ (cm) به دست می‌آید. ترسیمه‌ی معادله‌ی نیرویی (۱۲) در شکل (۸) رسم شده و نتیجه‌ی حل معادله‌های ۱۲ در رابطه‌های (۱۳) نشان داده شده است.



شکل (۸): ترسیمه‌ی نیرویی رابطه‌ی (۱۲) (مقیاس ترسیمه: هر ۱ (cm) در ترسیمه معادل ۱۱ (N) است)

$$\begin{aligned} T_S &= 1.7 \text{ (N.m)} \\ |\vec{F}_{12}| &= 57 \text{ (N)} \end{aligned} \quad (13)$$