

میزان خارج از مرکز و تغییر مکان لغزنده در یک مکانیزم لغزنده لنگی هم اصل

سید حمید باقری زاده

حسن ظهور

دانشجوی کارشناسی مهندسی مکانیک، دانشگاه تهران

استاد دانشگاه صنعتی شریف

چکیده: روش به دست آوردن مکانیزمهای هم اصل مکانیزمهای چهار میله‌ای و لغزنده لنگی در کتب، مورد بررسی قرار گرفته است [۱-۳]. در این مقاله مکانیزمهای لغزنده لنگی هم اصل با خارج از مرکز که در آنها راستای مسیر حرکت لغزنده از محور لنگی نمی‌گذرد [۳] ترسیم شده است. سپس ثابت بودن راستای مسیر حرکت لغزنده این مکانیزم هم اصل به اثبات رسیده است. نهایتاً میزان خارج از مرکز و مقدار تغییر مکان عضو لغزنده مکانیزم هم اصل بر حسب پارامترهای طراحی مکانیزم اولیه و مقدار تغییر مکان آن به دست آمده است.

The Slider Offset and Displacement Values for a Cognate Slider-Grank Mechanism

H. Zohoor

S.H. Bagherizadeh

Professor, Sharif Univ. of Tech.

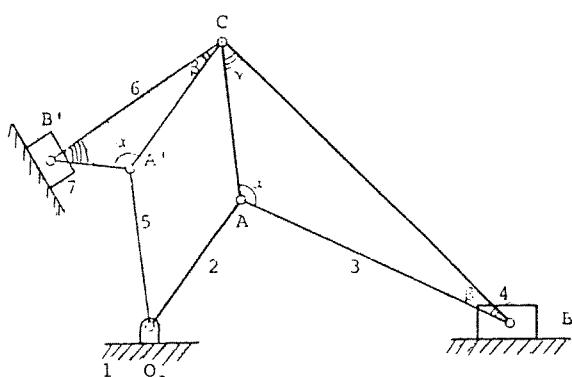
Undergraduate Student, Tehran Univ.

Abstract:

The construction method of the cognate slider-crank mechanisms and cognate four-bar linkages have been shown in the pertinent literatures [1-3]. The slider position for a cognate slider-crank mechanism with offset is now obtained in this manuscript. The slider offset and displacement values for a cognate slider-crank mechanism are also obtained.



اگر نقاط رابط دو مکانیزم، دقیقاً یک منحنی رابط واحد را ترسیم کنند، به آن دو مکانیزم، هم اصل گویند. نقطه C در سه مکانیزم چهار میله ای نشان داده شده در شکل ۱-الف C (O_BB'C'O_C-C)، O_AA'C'O_C-C، O_AA'B'O_B-C) در دو مکانیزم نشان داده شده در شکل ۱-ب (چهار میله ای C (O_AB''B'O_BA'-C) و شش میله ای C (O_AA'B'O_BO_B-C) در دو مکانیزم لغزنه لنجی نشان داده شده در شکل ۱-ج (یک منحنی رابط واحد را رسم می کنند).

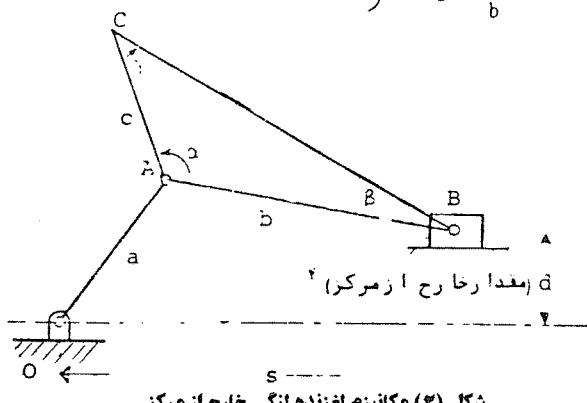


شکل (۱-ج) دو مکانیزم لغزنه لنجی هم اصل

بنابراین، برای هر مکانیزم چهار میله ای دو عدد مکانیزم هم اصل چهار میله ای و یک عدد مکانیزم هم اصل شش میله ای به دست می آید. همچنین برای هر مکانیزم لغزنه لنجی بدون خارج از مرکز یک عدد مکانیزم لغزنه لنجی هم اصل حاصل می شود.

در این مقاله نحوه به دست آوردن مکانیزم هم اصل آن دسته از مکانیزمهای لغزنه لنجی که امتداد مسیر حرکت لغزنه آنها از محور چرخش لنگ نمی گذرد (شکل ۲) مورد بررسی قرار گرفته و روش به دست آوردن آن ارائه شده است.

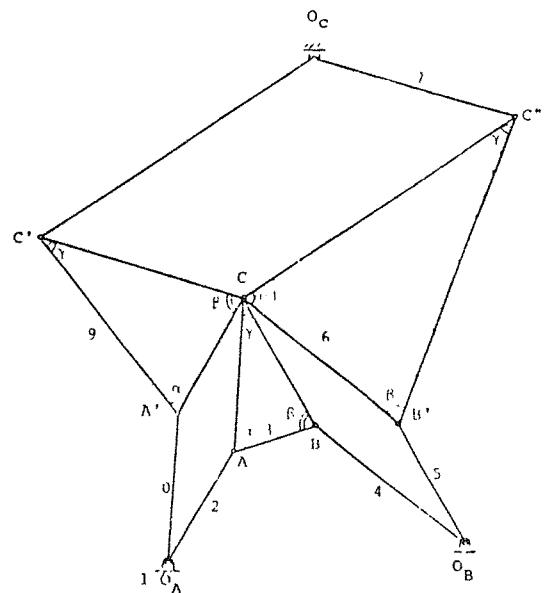
$$c' = a, \quad a' = c, \quad b' = \frac{a}{b}$$



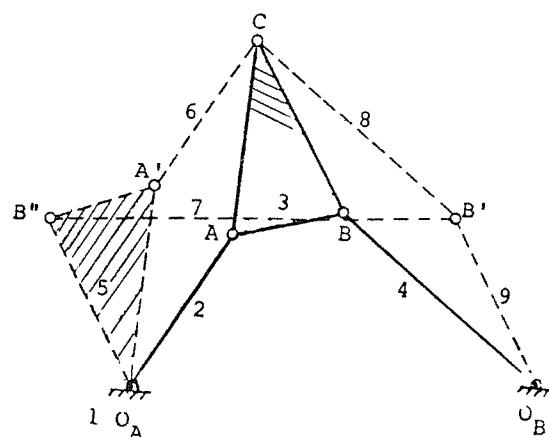
شکل (۲) مکانیزم لغزنه لنجی خارج از مرکز

(۲) روش به دست آوردن مکانیزم هم اصل
مکانیزم شکل ۲ در نظر گرفته شده است. با قرار دادن میله AB در امتداد میله OA و تشکیل دادن متوازی الاضلاع OACA'' و ادامه دادن دو ضلع OA'' و BC، شکل ۳ ترسیم می شود.
از شکل ۳ روابط زیر حاصل می شود:

$$c' = a, \quad a' = c, \quad b' = \frac{ac}{b} \quad (1)$$



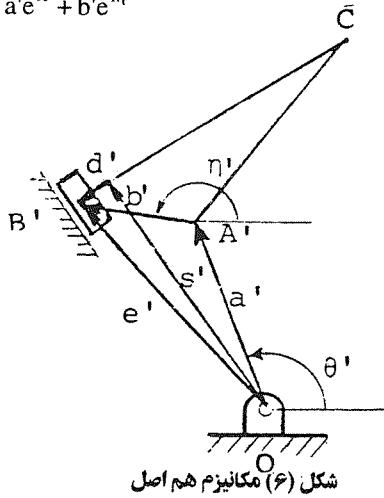
شکل (۱-الف) سه مکانیزم چهار میله ای هم اصل



شکل (۱-ب) یک مکانیزم چهار میله ای و یک مکانیزم شش میله ای هم اصل

در شکل ۶ رابطه زیر برقرار است:

$$\vec{e}' = a'e^{i\theta} + b'e^{i\eta'} \quad (4)$$



شکل (۶) مکانیزم هم اصل

با جایگزین کردن روابط (۱) و (۲) در رابطه (۴) و (۲) در رابطه (۶)، رابطه (۵) حاصل می‌شود:

$$\vec{e}' = ce^{i(\alpha+\eta)} + \frac{ac}{b} e^{i(\theta+\alpha)} \quad (5)$$

یا

$$\vec{e}' = \frac{c}{b} e^{i\alpha} (be^{i\eta} + ae^{i\theta}) \quad (6)$$

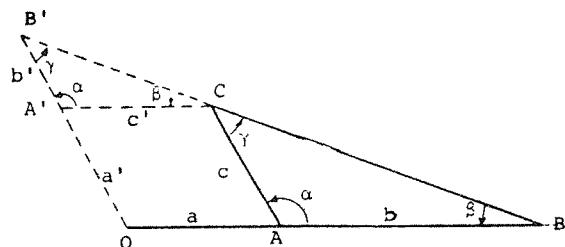
پس از جایگزین کردن روابطه (۳) در رابطه (۶)، رابطه (۷) به دست می‌آید:

$$\vec{e}' = \frac{c}{b} e^{i\alpha} (se^{i\theta} + de^{i\pi/2}) = \frac{cs}{b} e^{i\alpha} + \frac{cd}{b} e^{i(\alpha+\pi/2)} \quad (7)$$

با توجه به اینکه مقادیر $\frac{c}{b}$ و $\frac{s}{b}$ ثابت و d متغیر است، رابطه (۷) را می‌توان به صورت زیر نوشت:

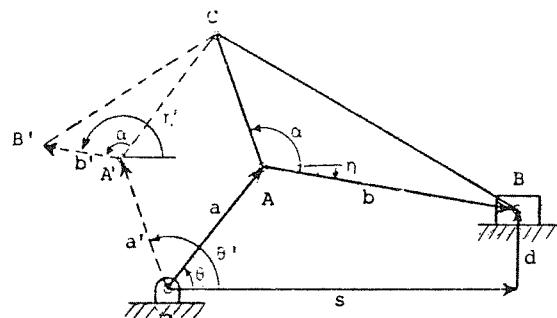
$$\vec{e}' = s' e^{i\alpha} + d' e^{i(\alpha+\pi/2)} \quad (8)$$

رابطه (۸) نشانگر این واقعیت است که بردار \vec{e}' از یک بردار s' با مقدار متغیر و راستای ثابت و یک بردار d' با مقدار و راستای ثابت تشکیل شده است. s' و d' در شکل ۶ نشان داده شده است و مقادیر آنها از رابطه (۹) به دست می‌آید.



شکل (۳) روش بدست آوردن ابعاد مکانیزم هم اصل

شکل ۴ با توجه به ابعاد بدست آمده در شکل ۳ و موقعیت مکانیزم در شکل ۲ ترسیم شده است.



شکل (۴) مکانیزم لغزنده لنگی خارج از مرکز و هم اصل آن

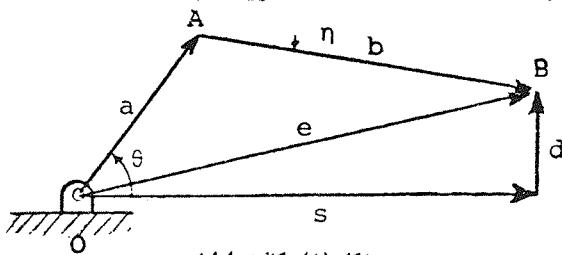
(۳) تعیین میزان خارج از مرکز و تغییر مکان لغزنده

برای به دست آوردن مقادیر خارج از مرکز و تغییر مکان لغزنده، شکل ۴ مورد بررسی قرار می‌گیرد. در این شکل روابط زیر برقرار است:

$$\eta' = \theta + \alpha, \theta' = \alpha + \eta \quad (2)$$

دو مکانیزم هم اصل شکل ۴ در شکل های ۵ و ۶ به صورت جداگانه ترسیم شده و روابط برداری مربوط به هر یک از آنها در ذیل نوشته شده است.
در شکل ۵ روابط زیر برقرار است:

$$\vec{e} = ae^{i\theta} + be^{i\eta} = se^{i\theta} + de^{i\pi/2} \quad (3)$$



شکل (۵) مکانیزم اولیه

بنابراین لغزنه 'B' مکانیزم هم اصل در راستایی که با راستای حرکت لغزنه B مکانیزم مورد نظر، زاویه α تشکیل می دهد حرکت می کند (شکل ۶).

$$s' = \frac{c}{b} s \quad d' = \frac{c}{b} d \quad (9)$$

مرکز ارائه شده است. سپس مقدار تغییر مکان عضو لغزنه مکانیزم هم اصل و مقدار ثابت خارج از مرکز این عضو به دست آورده شده است.

در این مقاله، پس از توضیح اجمالی مکانیزمهای لغزنه لنگی بدون خارج از مرکز و چهار میله ای، روش به دست آوردن مکانیزمهای لغزنه لنگی خارج از

منابع:

1. A. S. Hall, Jr., Kinematic and Linkage Design, Prentice Hall, Inc., 1961.
2. R. S. Hartenberg & J. Denavit, Kinematic Synthesis of Linkages, McGraw Hill, Inc., 1964.
3. A. H. Soni, Mechanism Synthesis and Analysis, McGraw-Hill, Inc., 1974.
4. C. H. Suh & C. W. Radcliffe, Kinematics and Mechanisms Design, John Wiley & Sons, 1978.

پانویس:

1- Coupler Point

2- Coupler Curve

3- Cognate Linkage

