Vol. 9, No.1, 2020-2021 (Serial No. 22)

Analysis and Optimization of Triple-speed Coaxial Magnetic Gears

A. Moghimi, M. H. Aliabadi^{1*}, H. Feshki Farahani²

* Islamic Azad University, Central Tehran Branch, Tehran, Iran (Received: 12/04/2020; Accepted: 26/07/2020)

Abstract

Besides introducing the triple-speed coaxial magnetic gear, the paper studies the influence of the geometric structure on torque and tangential and radial flux density. As rectangular and trapezoidal structures are more welcomed in most projects thanks to their ease of use, the present paper also introduces triple-speed coaxial magnetic gears with rectangular and trapezoidal structures. Then these gears are compared with crescent-shaped magnetic gear using the finite element method. The comparison shows that rectangular magnetic gears are not much different from crescent-shaped gears in terms of the flux density on the edges and corners. However, flux density distribution is more desirable in the former as the air gap between the middle rotor and modulators is variable, and less oscillation is experienced considering tangent and radial flux density distributions. Nonetheless, the trapezoidal structure presents unsatisfactory performance in comparison to the crescent-shaped structure in terms of flux density distribution and torque. An experimental crescent-shaped magnetic gear was built. The obtained results prove the validity of the use of this structure in triple-speed coaxial magnetic gears and the high performance of it compared to other structures used in magnetic gears.

Keywords: Rectangular Structure, Trapezoidal Structure, Magnetic Gear, Finite Element Method, Crescent-Shaped Structure, Triple-speed Coaxial

4

^{*} Corresponding author E-mail: mah.hosseini-aliabadi@iauctb.ac.ir



سال نهم، شماره ۱، بهار و تابستان ۱۴۰۰؛ ص ۳۴- ۲۷

علمی- پژوهشی

تحلیل و بهینهسازی گیربکسهای مغناطیسی سه سرعتِ هممحور

على مقيمي'، محمود حسيني على آبادي **، حسن فشكى فراهاني "

۱- دانشجوی دکتری مهندسی برق قدرت، ۲- استادیار، ۳- دانشیار، دانشگاه آزاد واحد تهران مرکز، تهران، ایران

(دریافت: ۱/۱۰۱/۲۴، پذیرش: ۱۳۹۹/۰۵/۱۳۹۹)

چکیدہ

در این مقاله ضمن معرفی گیربکس مغناطیسی سه سرعتِ هممحور، تأثیر ساختار هندسی بر روی گشتاور و چگالی شار مماسی و شعاعی بررسی شده است. با توجه به این که در بیشتر پروژه های ساخت، میل به ساختارهای مستطیلی و ذوزنقه ای شکل به علت راحتی کار بالا است، در این مقاله ساختار مستطیلی و ذوزنقه ای شکل گیربکس های مغناطیسی سه سرعتِ معرفی شد و سپس ایـن گیـربکس ها بـه روش اجـزاء محدود، با گیربکس های مغناطیسی هلالی شکل مقایسه شدند. در این مقایسه نشان داده شد که گیربکس های مغناطیسی مستطیلی ش نظر چگالی شار لبه ها و گوشه ها با گیربکس های مغناطیسی هلالی شکل، تفاوت چندانی ندارند، اما توزیع چگالی شار در سـاختار گیـربکس مغناطیسی مستطیلی شکل، به علت متغیر بودن فاصله هوایی ما بین رتور میانی و مدولاتورها مطلوب تر است و نوسان کمتری در توزیع چگالی شار شعاعی و مماسی دارد اما ساختار ذوزنقه ای شکل هم از نظر توزیع چگالی شار و هم از نظر گشتاور نسبت به ساختار هلالی دارای عملکرد نامطلوبی است. در پایان ساختار هلالی شکل ساخته شد و نتایج تجربی نشان داده که این ساختار در بیکس های معناطیسی سه سرعت نامطلوبی است. در پایان ساختار هلالی شکل ساخته شد و نتایج تجربی نشان داد که این ساختار در گیربکس های مغناطیسی سه سرعت رمورد

كليد واژهها: ساختار مستطيلي، ساختار ذوزنقهاي، گيربكس مغناطيسي، روش اجزاء محدود، ساختار هلالي، هممحور سه سرعت

۱– مقدمه

با توجه به این که ساختار گیربکس مغناطیسی سه سرعت هممحور جدید میباشند لذا اهمیت مطالعات بر روی ساختارهای متفاوت در این نوع گیربکسهای مغناطیسی بسیار دارای اهمیت هست. ساختار گیربکسهای مغناطیسی سه سرعتِ به گونهای است که می توان هر گونه نسبت تبدیلی را با آن انتقال داد. در این گیربکس مغناطیسی قطبهای نصبشده در رتور بیرونی با قطبهای موجود در لایه میانی کوپل شده و بههمین ترتیب قطبهای نصب شده در رتور میانی با قطب های موجود در لایه داخلی کوپل شده و میچرخد. در گیربکس های مغناطیسی دو سرعت با توجه به تفاوت در تعداد قطب های داخلی و خارجی، سرعت چرخش روتور خارجی کمتر از روتور داخلی میباشد [۱]. اما در گیربکس مغناطیسی سه سرعت به گونه دیگری می باشد؛ چرا که با طراحی تعداد جفت قطبهای آهنربا در رتور میانی میتوان سرعت چرخش در رتور بیرونی و رتور داخلی برابـر هـم باشند که می تواند در کاربردهای خاص مورد استفاده قرار گیرد. رتور میانی در گیربکس های مغناطیسی سه سرعتِ نقش پررنگ تری نسبت به دو رتور (داخلی و بیرونی) دارد.

گیربکس مغناطیسی یک دستگاه انتقال دور و گشتاور بدون

اصطکاک است [۲]، کـه مزیـتهـای بسـیاری در مقابـل گیـربکسهـای مکـانیکی ارائـه مـیدهـد [۳]. گیـربکسهـای

مغناطیسی اولیه بهدلیل ضعف در آهنرباهای دائمی، دارای

گشتاور کمی بودند [۴] و راندمان انتقال گشتاور آنها پایین بود،

بههمین دلیل گیربکسهای متحدالمرکز هممحور پیشنهاد داده

شد [۲]. با توجه به هم محور بودن گیربکس های مغناطیسی،

میزان راندمان استفاده از PMها بهطور قابلتوجهی زیاد شده

است. و برای بهبود بیشتر از PMها ساختارهای ترکیبی پیشـنهاد

شده است [۵]. در حال حاضر برای این که بتوان گشتاور این

گیربکسها را بهبود داد مقالات متعددی تأثیر مولفههای طراحی

را بررسی کردهاند، به گونهای که تأثیرات مولفهها بسیار در دقت

در [۶] تأثیر مولفههای (ضخامت یوک، ضخامت در آهنربا)

بر حداکثر گشتاور ایستایی و [۷] برخی مولف ها شامل طول

هسته حلقه مدولاسيون، عرض هسته حلقه مدولاسيون، ارتفاع

حلقه مدولاسيون و ضخامت يوک روتور بيروني گيربکس

مغناطیسی هم محور ⁽ با آرایه های PM هالباخ ۲ بهینه شده و

طراحي به ما كمك ميكند.

¹ Coaxial magnetic gear (CMG)

² Halbach

- $B'_{r}(r,\theta) = \sum_{m=1,3,5,\dots} b_{rm}(r) \cos(mp(\theta w_{r}t) + mp\theta_{0})$ (Y) $\lambda_{r}(r,\theta) = \lambda_{r0}(r) + \sum_{j=1,2,3,\dots} \lambda_{rj}(r) \cos(jn_{s}(\theta - w_{s}t))$ (Y)
- $\mathbf{B}_{r}(\mathbf{r},\theta) = \mathbf{B}_{r}'(\mathbf{r},\theta) \times \lambda_{r}(\mathbf{r},\theta)$ (*)
- $B'_{\theta}(\mathbf{r},\theta) = \sum_{\mathbf{m}=1,3,5,\dots} b_{\theta \mathbf{m}}(\mathbf{r}) \sin(\mathbf{m}\mathbf{p}(\theta \mathbf{w}_{\mathbf{r}}\mathbf{t}) + \mathbf{m}\mathbf{p}\theta_{0}) \qquad (\Delta)$

$$\begin{split} \lambda_{\theta}(\mathbf{r},\theta) &= \lambda_{\theta 0}(\mathbf{r}) + \sum_{j=1,2,3,\dots} \lambda_{\theta j}(\mathbf{r}) \; \cos(jn_{s}(\theta - w_{s}t)) \qquad (\texttt{F}) \\ \mathbf{B}_{\theta}(\mathbf{r},\theta) &= \mathbf{B}_{\theta}'(\mathbf{r},\theta) \times \lambda_{\theta}(\mathbf{r},\theta) \qquad (\texttt{Y}) \end{split}$$

که در آن، p تعداد جفت قطبهای آهنربای دائمی است، $heta_0$ زاویه ابتدایی رتور، n_s تعداد قطبهای فرومغناطیسی است و $heta_0$ و w_s بهترتیب سرعت چرخش روتور آهنربای دائمی و قطب فرومغناطیسی هستند.

فرایب فوریه برای توزیع چگالی شار شعاعی و $b_{\theta m} \ b_{rm}$ مماسی هستند، $\lambda_{rj} \ e_{\theta j} \ \lambda_{rj}$ ضرایب فوریه برای قطبهای فرومغناطیسی در حالت چگالی شار شعاعی و مماسی هستند و با جایگذاری چگالی شار مغناطیس هوایی، شدت میدان مغناطیس هوایی مطابق رابطه (۸) بهدست میآید.

$$H_{g} = H_{c} \left(1 - \frac{B_{g}}{B_{c}}\right) \tag{A}$$

که در آن، *H*_c شدت میدان مغناطیسی بازدارنده و *B*₈ چگالی شار در میانگین فاصله هوایی میباشد. همچنین انرژی نیز مطابق رابطه (۹) به دست میآید.

$$W(\theta) = \frac{L_{s}l_{g}r_{g}}{2\mu_{0}} \iint B^{2}d\delta$$
(9)

 L_s طول محوری فاصله هوایی، $_s^{g}$ ضخامت فاصله هوایی میان روتور و قطعات قطبهای ثابت و r_s شعاع میانگین فاصله هوایی میباشد. در این ساختار هارمونیکها نیز از رابطه (۱۰) به دست میآید:

$$V_{m,k} = |mp_{h} + kn_{s}|$$

m = 1, 3, 5, ..., ±\infty (\.)

$$k = 0, \pm 1, \pm 3, ..., \pm \infty$$

که در آن، p_h تعداد جفت قطبهای رتور داخلی و n_s تعداد جفت مدولاتور های مابین آهنرباهای دائمی میباشد.

$$W_{m,k} = \frac{mp_h}{mp_h + kn_s} W_h \tag{11}$$

که در آن، w_h سرعت رتور داخلی میباشد و برای به دست آوردن دامنه هارمونیک بالا با ترکیب ۱ =m و ۱ = k سرعت چرخش در رتور میانی مطابق رابطه (۱۲) بهدست میآید. در [۸] بهینه سازی ارتباط بین مولف ه ه ای طراحی بر حداکثر گشتاور و در [۹] تحلیل بر روی یک گیربکس مغناطیسی که تأثیرات مولفه های طراحی که موجب به بهینه سازی در گشتاور گیربکس مغناطیسی می شود مورد بررسی قرار گرفته است و در [۱۰] مولفه های طراحی (تعداد جفت قطب های آهنرباهای دائمی درونی و بیرونی و تجهیزات فرو مغناطیس، هندسه فرو مغناطیس و ضخامت آهنربا دائمی) گیربکس مغناطیسی بر روی گشتاور بهینه و عملکرد گیربکس مغناطیسی ارائه شده است. و همچنین در [۱۱] قطب های فرو مغناطیس در گیربکس های مغناطیسی در طول فرآیند طراحی نیاز به توجه ویژه ای دارند و نیاز است مطالعات زیادی بر روی آنها صورت گیرد.

الگوی جدیدی از گیربکسهای مغناطیسی میدان محوری توسط [۸] ارائهشده است تا مشکل ساخت را آسان کند. در همین راستا در سال ۲۰۱۶ ، آقای zhu ساختاری را ارائه داد که شامل یک رتور بیرونی و یک رتور درونی و ۲ رینگ مدولاتور ثابت میباشد. در [۱۲] یک مدولاسیون میدان محوری گیربکس مغناطیسی که در آن سرعت روتور داخلی و روتور بیرونی میتواند بر اساس تابع مدولاسیون دو حلقه ثابت تعریف گردد، برای تنظیم شار محوری معرفی گردید.

در [۱۳]، الگویی از گیربکسهای مغناطیسی ارائه شده است که آهنرباهای دائم در درونهسته رتور قرار داده شده است. با توجه به مطالعات پیشین، مشاهده شد که بیشتر مطالعات در راستای گیربکسهای دو سرعت بوده است لذا در این مقاله اهمیت بررسی ساختارهای هندسی در گیربکسهای مغناطیسی سه سرعت مورد مطالعه قرارگرفته است.

۲- معادلات حاکم بر گیـربکس مغناطیسـی سـه سرعتِ هممحور

با توجه به این که روزبه روز مطالعات بر روی گیربکسهای مغناطیسی عمق بیشتری پیدا می کند نیاز است این فنّاوری در کلیه جهتها موردبررسی و واکاوی قرار گیرد. در این بخش معادلات حاکم برای ساختار سه سرعتِ بررسی شده است:

$$\mu_{\rm r} = \frac{1}{\mu_{\rm o}} \frac{\Delta B}{\Delta H} \tag{1}$$

در رابطه (۱) ضریب نفوذپذیری مغناطیسی بیانشده است که در آن μ نفوذپذیری مغناطیسی هوایی، Δ اختلاف چگالی شار اولیه و ΔH اختلاف شدت میدان مغناطیسی اولیه می باشد. چگالی شار مغناطیسی (شعاعی B_r و مماسی B_{θ}) در فاصله هوایی، مطابق معادلات زیر بهدست می آید [۱۴]. زاویههای مطلـوب در آهنرباهـا و اجـزای فـرو مغنـاطیس در گیربکس مغناطیسی سه سرعتِ هـممحـور مطـابق فرمـولهـای (۱۸ و ۱۹) هست.

$$\Delta \theta_{(h,m,l)} = \left(\frac{360^{\circ}}{Number \ of \ PM}\right) - \Delta \theta_p \tag{(11)}$$

$$\Delta \theta_{(1,2)} = \left(\frac{360^{\circ}}{Number \ of \ modulator}\right) - \Delta \theta_{pp} \qquad (\Upsilon\Upsilon)$$

که در آن
$$\Delta heta_p$$
 زاویه مواد پرکننده و $\partial heta_{pp}$ زاویه نگهدارنده .
دولاتور میباشد.

۳- مقایسـه سـاختارهای مختلـف گیـربکسهـای مغناطیسی سه سرعت ِ

ساختار گیربکس مغناطیسی سه سرعتِ مطابق شکل (۱) از سه رتور داخلی، میانی و بیرونی و دو مدولاور تشکیل شده است. ساختار گیربکس مغناطیسی سه سرعتِ برخلاف گیربکس دو سرعتِ دارای ۴ لایه فاصله هوایی میباشد بهگونهای که تعداد فاصله هواییها در گیربکس مغناطیسی همیشه یک عدد زوج میباشد.



شکل (۱): ساختار گیربکس مغناطیسی سه سرعتِ هم محور هلالی شکل.

با توجه به اینکه در بیشتر پروژههای ساخت بهدلیل راحتی کار، میل به سمت ساختارهای مستطیلی و ذوزنقهای بیشتر است لذا گیربکس مغناطیسی سه سرعتِ در این مقاله بـا سـه سـاختار

$$W_{m} = \frac{p_{h}}{p_{h} - n_{sl}} W_{h}$$
(17)

$$\mathbf{W}_{1} = \frac{\mathbf{p}_{m}}{\mathbf{p}_{m} - \mathbf{n}_{s2}} \mathbf{W}_{m} \tag{17}$$

با توجه به این که ساختار پیشنهادی دارای سه رتور است، لذا دارای دو نسبت تبدیل مطابق روابط (۱۴ و ۱۵) می باشد.

$$G_{r1} = \frac{p_{h} - n_{s1}}{p_{h}} = \frac{W_{h}}{W_{m}}$$
(14)

$$G_{r2} = \frac{p_{m} - n_{s2}}{p_{m}} = \frac{W_{m}}{W_{l}}$$
(10)

که در آن، p_m تعداد جفت قطب رتور میانی، W_m سرعت رتور میانی و w_l سـرعت رتـور بیرونـی مـیباشـد. همچنـین تعـداد مدولاتورهای این گیربکس مطابق روابط (۱۶ و ۱۷) میباشد.

$$\mathbf{n}_{sl} = \mathbf{p}_{h} + \mathbf{p}_{m} \tag{19}$$

$$\mathbf{n}_{s2} = \mathbf{p}_{m} + \mathbf{p}_{1} \tag{1Y}$$

که در آن، p₁ تعداد جفت قطبهای رتور بیرونی میباشد. همانطور که قبلاً اشاره شد این رتور دارای سه گشتاور متفاوت مطابق روابط (۱۸) الی (۲۰) میباشد.

$$T_{i} = \frac{L_{ef} R_{h}^{2}}{\mu_{0}} \int_{0}^{2\pi} B_{rh} B_{\theta h} d\theta \qquad (1\lambda)$$

$$T_{m} = \frac{L_{ef} R_{m}^{2}}{\mu_{0}} \int_{0}^{2\pi} B_{m} B_{\theta m} d\theta \qquad (19)$$

$$\mathbf{T}_{o} = \frac{\mathbf{L}_{ef} \mathbf{R}_{I}^{2}}{\boldsymbol{\mu}_{0}} \int_{0}^{2\pi} \mathbf{B}_{ri} \mathbf{B}_{\theta l} d\theta \qquad (\boldsymbol{\Upsilon} \boldsymbol{\cdot})$$

که در آن، L_{ef} طول مؤثر شعاعی، R_h شعاع فاصله هوایی (داخل)، L_{ef} چگالی شار شعاعی در شکاف هوایی (داخل)، B_{0h} (داخل)، R_{rh} چگالی شار مماسی در شکاف هوایی (داخل)، R_{rm} شعاع فاصله هوایی (میانی)، R_{rm} چگالی شار شعاعی در شکاف هوایی (میانی)، B_{0m} چگالی شار مماسی در شکاف هوایی (میانی)، R_{r} شعاع فاصله هوایی (بیرونی)، R_{r} چگالی شار شعاعی در شکاف هوایی (بیرونی) و B_{0} چگالی شار شعاعی در شکاف هوایی (میانی) میاشد.

هندسی مستطیلی و ذوزنقهای ازنظر (ضخامت یوکها، ضخامت ارتفاع آهنربا و مدولاتور، نسبت تبدیل، طول محوری، ضخامت طولی مدولاتورها، ضخامت طولی آهنرباها، فاصله هوایی مابین مدولاتور و آهنربا، ضخامت آهنربای رتور داخلی، میانی و بیرونی، ضخامت آهنربای رتور (داخلی و میانی)، ضخامت آهنربای رتور (میانی و بیرونی)، ضخامت آهنربای رتور (داخلی و بیرونی)) با ساختار هلالی شکل به روش اجزاء محدود مورد مقایسه قرارگرفته است به گونهای که تمامی مولفه ها در هر مقایسه باهم برابر میباشند. مفهوم ساختار مستطیلی و ذوزنقهای در شکل (۲)



شکل (۲): ساختارهای موردمطالعه گیربکس مغناطیسی سه سرعت.

همان طور که در شکل (۲) مشاهده شد، سه نوع ساختار در این مقاله مورد مقایسه قرار می گیرد لذا بهدلیل دقت بالا در شبیه سازی دو گیربکس هلالی شکل با نسبت تبدیل های متفاوت با ساختارهای مستطیلی و ذوزنقه ای مورد مقایسه قرار گرفته است.

با توجه به این که ساختار گیربکس مغناطیسی سه سرعتِ هم محور می باشد و تابه حال تحلیل مولفه های هندسی بر روی این گیربکس مغناطیسی سه سرعتِ انجام نشده است. لذا لازم است که تأثیرات مولفه های هندسی بر روی گشتاور و چگالی شار موردبررسی قرار گیرد.

۴- ساختار نهایی و مقایسه

همان طور که قبلاً به آن اشاره شد دو نوع گیربکس مغناطیسی سه سرعت با ساختاری هلالی با سایر ساختارها مقایسه میشود که هرکدام دارای یک نسبت تبدیلهای متفاوت میباشند لذا مولفههای طراحی دو گیربکسها در جدول (۱) نشان داده شده

است. تمامی مولفههای مربوط به طول، عرض و انـدازه در شـکل (۳- a و ۳- d) و شکل (۳- c و ۳- d) باهم برابر میباشد.

جدول (۱): مولفه های نهایی ساختار هلالی، مستطیلی و ذوزنقه ای

کیربکسهای معناطیسی سه سرغتِ هممخور مورد مفایسه.					
نما د	کمیت	مقدار شکل (a-۳)	مقدار شکل (b-۳)	مقدار شکل (۳-c)	مقدار شکل (d-۳)
P _h	Number of high-speed PM rotor pole pairs	۴	۴	۴	۴
P _m	Number of middle- speed PM rotor pole pairs	۵	۵	۵	۵
\mathbf{P}_{1}	Number of low-speed PM rotor pole pairs	۶	Ŷ	٨	٨
N _{sl}	Number of ferromagn etic pole pieces (one)	٩	٩	٩	٩
N _{s2}	Number of ferromagn etic pole pieces (two)	11))	١٣	١٣
R o	Outer radius	mm ۵۲/۳۳	۵۲/۳۳ mm	۴۷/۳۳ mm	mm ۴۷/۳۳
T _{pi}	Thickness of PMs (inner rotor)	۳ mm	۳mm	۳ mm	۳ mm
T _{pm}	Thickness of PMs (middle rotor)	۲ mm	۲mm	۲ mm	۲ mm
T _{po}	Thickness of PMs (outer rotor)	۳ mm	۳ mm	۳mm	۳ mm
T_{m1}	Thickness of modulator s(N _{s1})	۵/۴ mm	۵/۴ mm	۲/۸۴ mm	۲/۸۴ mm
T _{m2}	Thickness of modulator s(N _{s2})	۸/۶ mm	۸/۶ mm	۴/۱۶ mm	۴/۱۶ mm
Ty	Thickness of yokes	۶/۶۶ mm	۶/۶۶ mm	۶/۶۶ mm	۶/۶۶ mm
ъŋ	Each air gap length	۱ mm	-•/∆ mm \/۴	۱/۵ mm	-1/& mm 1/A
L _{ef}	Axial length	۳۰۰ mm	۳۰۰ mm	۳۰۰ mm	۳۰۰ mm
B _r	Remanenc e of PMs	۱/۲ T	۱/۲ T	۱/۲ T	۱/۲ T

نشان دادهشده است.



شکل (۳): الگوی مغناطیسی گیربکسهای مغناطیسی سه سرعتِ همحور مورد مقایسه.

با توجه به تحلیلی که در نرمافزار اجزاء محدود در ۲۰۰ ۲۰۰ انجام شد گیربکس مغناطیسی شکل (۳- b) با شکل (۳- b) و

همچنین شکل (۳– ۵) با شکل (۳– b) مقایسه گردید و مشاهده شد که گشتاور در ساختارهای هلالی شکل بسیار مطلوب تر از سایر ساختارهای هندسی مورد مطالعه است و همچنین ساختار مستطیلی مطابق شکلهای (۵ تا ۸) نشان میدهد که چگالی شار و همچنین مشخص شد که ساختار ذوزنقهای بسیار نامطلوب است زیرا از نظر چگالی شار و گشتاور بسیار عملکرد پایین دارد لذا حداکثر گشتاور ساختار مستطیلی و هلالی مطابق شکل (۴) نشان دادهشده است.



.FEM

همان طور که در شکل (۴) مشخص است ساختار مستطیلی شکل از نظر حداکثر گشتاور نسبت به ساختار هلالی شکل دارای افت میباشد به گونهای که گشتاور در ساختار هلالی شکل نسبت به ساختار مستطیلی شکل در رتور داخلی، میانی و بیرونی به ترتیب ۲۰، ۱۲ و ۲۰ درصد بیشتر است.

همچنین در این گیربکسها چگالی شار شعاعی و مماسی در ۴ فاصله هوایی، تحلیل و مورد مقایسه قرارگرفته است. شکلهای زیر مقایسه آنها را نشان میدهد.



شکل (۵): چگالی شار شعاعی و مماسی در فاصله هوایی رتور داخلی (air gap 1).





شکل (۹): فاصله هواییmm ۵ /۰ الی ۱/۴ mm در ساختار مستطیلی.



شکل (۱۰): حداکثر گشتاورهای گیربکس مغناطیسی سه سرعتِ در FEM.



شکل (۱۱): حداکثر گشتاور گیربکس شکل (۳– d) در حالت بارداری رتور داخلی.

همان طور که در شکل (۱۰) مشخص است ساختار ذوزنقهای شکل ازنظر حداکثر گشتاور نسبت به ساختار هلالی شکل دارای افت میباشد به گونهای که گشتاور در ساختار هلالی شکل نسبت به ساختار ذوزنقهای شکل در رتـور داخلی، میانی و بیرونی بـه



شکل (۶): چگالی شار شعاعی و مماسی در فاصله هوایی داخلی رتور میانی (2 air gap).



شکل (۷). چگالی شار شعاعی و مماسی در فاصله هوایی بیرونی رتور میانی (3 air gap).



ترتیب ۸۷، ۳۷ و ۳۸ درصد بیشتر است. همچنین در ادامه گیربکس شکل (۳- b) در حالت بارداری بر روی رتور داخلی موردمطالعه قرار گرفت. در این حالت به رتور داخلی یکبار مکانیکی ۶۰ N.m وصل شد و رتور میانی با سرعت ۱۶۰ RPM به محرک وصل شد که به تبع سرعت رتور داخلی به ۲۰۰ RPM رتور میانی به ۱۶۰ RPM و رتور بیرونی به ۱۰۰ RPM رسید و همان طور که از شکل (۱۱) مشخص است گشتاور رتور داخلی به ۵۹ N.m



شکل (۱۲): الگوی توزیع چگالی شار در گیربکس مغناطیسی سه سرعتِ هممحور شکل (۳- b).

همانطور که در شکل (۱۲) نشان دادهشده است چگالی شار در این گیربکس سه سرعتِ بسیار مطلوب توزیعشده است.

۵- اعتبارسنجی و ساخت یک نمونه آزمایشگاهی از ساختار هلالی

با توجه به تحلیلی که در بخشهای قبل انجام شد برای اعتبار سنجی یک نمونه آزمایشگاهی گیربکس مغناطیسی سـه سـرعتِ شکل (۳- d) ساخته شد.

با توجه به اینکه تاکنون گیربکس مغناطیسی سه سرعت ساخته نشده است در ساخت آن ابتکارات زیادی به کار گرفته شد بهطور مثال همان طور که در شکل (۱۳) نشان داده شده است رتور میانی بهصورت تسمه خور طراحی شده است.



شکل (۱۳): رتور میانی گیربکس مغناطیسی سه سرعت.

همان طور که در شکل (۱۰) نشان داده شده است؛ حداکثر گشتاور به روش اجزا محدود در رتور داخلی، میانی و بیرونی به ترتیب ۸۶N.m ،۶۴N.m و ۱۱۶N.m است. لذا لازم است اعتبارسنجی در این نوع گیربکس انجام گردد که مراحل ساخت مطابق شکل (۱۴) نشان داده شده است.



شکل (۱۴): قطعات تشکیلدهنده گیربکس مغناطیسی سه سرعت.



شکل (۱۵): نمونه اولیه گیربکس مغناطیسی سه سرعت.

همانطور که در شکل (۱۴ و ۱۵) نشان داده شده است گیربکس دارای سه رتور داخلی، میانی و بیرونی میاشد که شفت رتور میانی بهوسیله تسمه چرخانده میشود و میتوان از آن خروجی گشتاور گرفت.



شکل (۱۶): آزمون طراحیشده برای رتور داخلی، میانی و بیرونی.

همانطور که از شکل (۱۷) مشخص است پس از طراحی تست بنچ برای این گیربکس سه سرعتِ، اندازهگیری گشتاور بهصورت نقطهای انجام شد. در این اندازهگیری گشتاورسنج، درایو، موتور و گیربکس مغناطیسی سه سرعتِ مشارکت داشتند.

گشتاور اندازه گیری شده بـ مصورت نقط مای مطابق شـکل (۱۷ و ۱۸) نشان داده شده است و با توجـه بـه مقایسـهای کـه از مختلف به خصوص نیروگاههای بادی مورد استفاده قرار گیرد.

۷- مراجع

- N. Niguchi and K. Hirata, "Cogging torque analysis of magnetic gear," IEEE transactions on industrial electronics, vol. 59, no. 5, pp. 2189-2197, 2011.
- [2] K. Atallah and D. Howe, "A novel high-performance magnetic gear," IEEE Transactions on magnetics, vol. 37, no. 4, pp. 2844-2846, 2001.
- [3] P. O. Rasmussen, T. O. Andersen, F. T. Jorgensen, and O. Nielsen, "Development of a high-performance magnetic gear," IEEE transactions on industry applications, vol. 41, no. 3, pp. 764-770, 2005.
- [4] K. Chau, D. Zhang, J. Jiang, C. Liu, and Y. Zhang, "Design of a magnetic-geared outer-rotor permanentmagnet brushless motor for electric vehicles," IEEE transactions on magnetics, vol. 43, no. 6, pp. 2504-2506, 2007.
- [5] H.-S. Yan and Y.-C. Wu, "A novel design of a brushless dc motor integrated with an embedded planetary gear train," pp. 29-36, 2005.
- [6] T. Lubin, S. Mezani, and A. Rezzoug, "Analytical computation of the magnetic field distribution in a magnetic gear," IEEE Transactions on magnetics, vol. 46, no. 7, pp. 2611-2621, 2010.
- [7] L. Jing, L. Liu, M. Xiong, and D. Feng, "Parameters analysis and optimization design for a concentric magnetic gear based on sinusoidal magnetizations," IEEE Transactions on Applied superconductivity, vol. 24, no. 5, pp. 1-5, 2014.
- [8] L. Yong, X. Jingwei, P. Kerong, and L. Yongping, "Principle and simulation analysis of a novel structure magnetic gear," pp. 3845-3849, 2008.
- [9] N. W. Frank and H. A. Toliyat, "Gearing ratios of a magnetic gear for marine applications," pp. 477-481, 2009.
- [10] D. Evans and Z. Zhu, "Influence of design parameters on magnetic gear's torque capability," pp. 1403-1408, 2011.
- [11] M. Filippini, P. Alotto, G. Glehn, and K. Hameyer, "Magnetic transmission gear finite element simulation with iron pole hysteresis," Open Physics, vol. 16, no. 1, pp. 105-110, 2018.
- [12] D. Zhu, F. Yang, Y. Du, F. Xiao, and Z. Ling, "An axial-field flux-modulated magnetic gear," IEEE Transactions on Applied Superconductivity, vol. 26, no. 4, pp. 1-5, 2016.
- [13] K. Uppalapati, J. Kadel, J. Wright, K. Li, W. Williams, and J. Bird, "A low assembly cost coaxial magnetic gearbox," pp. 1-6, 2016.
- [14] K. Atallah, S. Calverley, and D. Howe, "Design, analysis and realisation of a high-performance magnetic gear," IEEE Proceedings-Electric Power Applications, vol. 151, no. 2, pp. 135-143, 2004.

نتایج شبیهسازی و نتایج آزمایشگاهی انجام شد مشخص گردید که اختلاف و درصد خطا ۵ الی ۶ درصد است که رقم قابل قبولی جهت انجام مطالعات بعدی میباشد.



با توجه به نتایج تجربی میتوان تائید کرد که ساختار هلالی موردمطالعه در این مقاله بـرای سـاختارهای سـه سـرعتِ معتبـر میباشد.

۶- نتیجهگیری

در این مقاله ساختارهای مختلفی از گیربکسهای مغناطیسی سه سرعت بود ارائه و مقایسه گردید و مشخص شد گیربکس مغناطیسی با ساختار مستطیلی شکل از نظر توزیع چگالی شار مماسی و شعاعی از سایر گیربکسها مطلوب تر است و در عین حال گیربکس مغناطیسی با ساختار ذوزنقهای دارای چگالی شار و گشتاور پایین تری میباشد. پس از شبیه سازی ساختارهای اشاره شده در مقاله، درنهایت ساختار هلالی شکل مورد بررسی قرار گرفت و نتایج بررسی نشان داد که این ساختار نسبت به ساختارهای دیگر مورد بحث کارایی بیشتری داشته و نتایج ساختارهای دیگر مورد بحث کارایی بیشتری داشته و نتایج شبیه سازی، گیربکس مغناطیسی شکل (۳– ۵) برای اولین بار ساخته شد. مقایسه نتایج شبیه سازی ساختار هلالی و نتایج اندازه گیری مؤید این مطلب است که گیربکس مغناطیسی سه سرعت می تواند در آینده به عنوان ابزار قدر تمندی در صنایع

Analysis and optimization of Triple-speed Coaxial Magnetic Gears

A. Moghimi, M. H. Aliabadi*, H. Feshki Farahani

* Islamic Azad University, Central Tehran Branch, Tehran, Iran (Received: 00/00/2021; Accepted: 00/00/2021)

Abstract

Besides introducing the triple-speed coaxial magnetic gear, the paper studies the influence of the geometric structure on torque and tangential and radial flux density. As rectangular and trapezoidal structures are more welcomed in most projects thanks to their ease of use, the present paper also introduces triple-speed coaxial magnetic gears with rectangular and trapezoidal structures. Then these gears are compared with crescent-shaped magnetic gear using the finite element method. The comparison shows that rectangular magnetic gears are not much different from crescent-shaped gears in terms of the flux density on the edges and corners. However, flux density distribution is more desirable in the former as the air gap between the middle rotor and modulators is variable, and less oscillation is experienced considering tangent and radial flux density distributions. Nonetheless, the trapezoidal structure presents unsatisfactory performance in comparison to the crescent-shaped structure in terms of flux density distribution and torque. An experimental crescent-shaped magnetic gear was built. The obtained results prove the validity of the use of this structure in triple-speed coaxial magnetic gears and the high performance of it compared to other structures used in magnetic gears.

Keywords: rectangular structure, trapezoidal structure, magnetic gear, finite element method, crescent-shaped structure, triple-speed coaxial.

«Corresponding Author E-mail: mah.hosseini-aliabadi@iauctb.ac.ir