

کلاچ:

بنابراین واحدهای مدرن از طرح موثرتری برای انتقال درایو از فلای ویل به صفحه فشار استفاده می کنند. در طی درگیری کلاچ، نیروی منتقل شده به صفحه متحرک لازم است که بتدریج بکار برده شود.

چون هر حرکت صفحه فشار یک اثر برجسته تری را در چرخهای جاده ایجاد می کند، فلای ویل صفحه فشار باید پرهیز شود یا عمل لغزش_گیر ایجاد شده توسط اصطکاک در این نقطه (لحظه) محدود شود. کلاچ شکل از این عیب رنج می برد که در زمانی آشکار است که صفحه فشار به سمت فلای ویل حرکت می کند و گشتاور حرکتی سعی دارد تا نسبت به این حرکت محوری مقاومت کند.

کلاچ صفحه امروزه در اکثر ماشین های سفری بکار می رود و کامیون های سبک. وقتی که مجموعه متحرک حاوی یک دیسک کلاچ باشد کلاچ به کلاچ صفحه واحد معروف است. این کار دارای مزیت تولید یک رهایی سریع می باشد.

کلاچ صفحه دابل اساساً با کلاچ تک صفحه ای یکسان است غیر از اینکه دیسک متحرک دیگری و یک

دیسک محرک میانی اضافه می شوند.

دیسکهای متحرک هر دو بر روی یک توپی نصب می شوند یا دو توپی ممکن است بکار برود. دیسک محرک و صفحه فشار به فلای ویل توسط پین های موازی وصل می گردد. مکانیزم عملیاتی یکسان باقی می ماند. کلاچ چند صفحه ای دارای بیش از سه دیسک است. بدلیل ناحیه اصطکاک بیشتر در صفحات، این کلاچ ظرفیت بیشتری برای انتقال نیرو دارد، که شامل دیسک های محرک و متحرک (سیلندری) است.

دیسک های محرک به فلای ویل از طریق یک هوزینگ استوانه ای با شیارهای داخلی متصل می شوند که بادندانه های مربوط بر روی حاشیه (دوره) دیسک ها درگیر می شود. دیسک های متحرک به محور کلاچ از ها وصل می شود. کلاچ چند صفحه ای با سیستم های انتقال خودکار ترجیح داده می شود. گا

spline طریق

هی اوقات، بر روی ماشین های سفری گران قیمت و روی کامیون ها بکار می رود.

گشتاور منتقل شده / با توجه به شکل (۲۴.۳) 24.2.1

$m =$ شعاع های داخلی و خارجی سطح تماس (۲۲، ۲۱)

بار محوری اعمال شده توسط فنرهای فعال کننده رله $W =$

ضریب اصطکاک بین سطوح تماس $\mu =$ و

بر روی سطح تماس از نقطه ای به نقطه دیگر تغییر می کند زیرا بستگی به

سرعت نسبی μ اگر چه مقدار

و شدت فشار دارد، فرض می شود که برای سهولت در محاسبات، ثابت باشد.

باشد. $PW =$ فشار عمودی / P اگر

وکل گشتاور اصطکاکی $W = \int_{r_1}^{r_2} 2\pi r dr p$ آنگاه کل بار محوری

$$T = \int_{r_1}^{r_2} 2\mu\pi r^2 dr p$$

است.

دومعادله فوق چنین یکپارچه می شوند

شدت فشار یکنواخت است (i)

سرعت سایش یکنواخت است (ii)

یکنواخت بر روی کل سطح است و شدت فشارچنین می شود P آنگاه دو

سطح دارای تماس کامل، فشار

$$P = \frac{W}{\pi(r_2^2 - r_1^2)}$$

گشتاور اصطکاکی کل چنین است

$$T = \int_{r_1}^{r_2} 2\mu\pi r^2 dr p$$

این فرض معمولاً در مواردی بکار می رود که شامل جذب نیرو توسط اصطکاک است. این امر گشتاور اصطکاکی بالاتری فراهم می کند. از طرف دیگر، سرعت سایش بستگی به شدت فشار و است μ همچنین سرعت مالشی بین سطوح تماس دارد، چون سرعت مالشی مستقیماً متناسب با باشد. اگر سرعت سایش ثابت فرض شود نتایج بهتری بدست می آید. کلاچ می Pr سایش متناسب با سرعت کل بار محوری $Pr=C$ وسیله انتقال نیرو در اتومبیل ها

است و با توجه به سرعت یکنواخت سایش یعنی
چنین می شود:

$$C = \frac{W}{2\pi R} \int \frac{dr}{r}$$

$$C = \frac{W}{2\pi(r_2 - r_1)} \quad \text{یا}$$

گشتاور اصطکاکی چنین می شود

$$C(r_2^2 - r_1^2) = \mu W \frac{(r_2 + r_1)}{2} = \mu WR \pi T = 2\pi c \int_{r_1}^{r_2} r dr = \mu$$

$$R = \frac{r_2 + r_1}{2} \quad \text{میانگین شعاع سطح اصطکاک است}$$

• $T = \mu W(r_2 + r_1)$ برای یک کلاچ صفحه واحد که دارای یک زوج از سطوح

تماس است

$T = \mu W_n \frac{r_2 + r_1}{2}$ زوج سطح تماس داریم با n multiple برای کلاچ

عدد دیسک یا صفحه وجود داشته باشد $(n+1)$ از سطوح تماس، باید

زوج n داشتن

روی شفت متحرک عدد دیسک n_B عدد دیسک بر روی شفت محرک

وجود داشته باشد و n_A اگر

خواهد بود. $n = n_A + n_B - 1$ موجود باشد، آنگاه تعداد زوج های سطوح تماس

را نشان می دهد. کلاچ از یک نوع 13.56 Nm مثال: یک واحد نیروی

اتومبیل حداکثر گشتاور

دیسک خشک تک صفحه است و دارای آستر(لنت) کلاچ موثر در هر دو طرف

دیسک صفحه است.

و شعاع خارجی سطح اصطکاک $98.2 \text{ pa} \times 10^4$ است و حداکثر فشار

محوری 0.3 ضریب اصطکاک

برابر شعاع داخلی است. 1.25

ابعاد صفحه کلاچ و فشارهای محوری کل را حساب کنید که باید توسط
فقرهای کلاچ اعمال شود.

راه حل:

۲۴.۲.۱ به $T = 13.56 \text{ Nm}$ مراجعه کنید

بخش

$$\mu = 0.3$$

$$r_2 = 1.25r_1$$

$$P_{\max} = 8.29 \times 10^4$$

$$T = \pi \mu C (r_2^2 - r_1^2)$$

$$C = pr_1 = 8.29 \times 10^4 r_1$$

جایی که

با جایگزین کردن

$$13.56 = 2\pi \times 0.3 \times 8.29 \times 10^4 r_1$$

فرمول ها ص ۱۰۰۸

$$r_1^3 \Rightarrow r_1, r_2$$

تلفات انرژی

کاهش انرژی در طی درگیری:

۲۴.۲۲-

مومان جرم اینرسی روتور متصل به محورهای محرک و متحرک از کلاچ باشد. I_A, I_B اگر

سرعت های زاویه ای محورهای محرک و متحرک هستند قبل از اینکه درگیری با کلاچ داشته W_A, W_B سرعت مشترک محورها پس از درگیری با کلاچ است. W باشد.

با توجه به مومان: $W(I_A + I_B) = I_B W_B + I_A W_A$

یا $W = (I_A W_A + I_B W_B) / (I_A + I_B)$

از سیستم قبل از درگیری KE کل

$$E_1 = \frac{1}{2g} I_A W_A^2 + \frac{1}{2g} I_B W_B^2 = \frac{I_A W_A^2 + I_B W_B^2}{2g}$$

از سیستم پس از درگیری KE کل

$$\frac{(I_A W_A + I_B W_B)^2}{(I_A + I_B)^2 g} E_2 = \frac{1}{2g}$$

در طی درگیری KE بنابر این کاهش

$$= \frac{I_A I_B (W_A - W_B)^2}{2g(I_A + I_B)} E = E_1 - E_2 =$$

$W_B = 0$ اگر شفت متحرک در حال استراحت باشد، آنگاه

(i)

بنابر این

$$W = \frac{I_A W_A}{I_A + I_B} E = \frac{I_A I_B W^2 A}{2(I_A + I_B)g}$$

باشد آنگاه $W_B = 0$ خیلی کوچک باشد و I_A در مقایسه با I_B اگر (ii)

$$W = \frac{I_A W_A}{I_A + I_B} = W_A$$

انرژی داده شده به شفت متحرک $= \frac{1}{2g} I_B W W_A = \frac{1}{2g} I_B W^2 =$ و

مومان اینرسی یک فلای ویل است که توسط دوران آن ایجاد می شود.

با مومان اینرسی یک سطح مقطع یا ابعاد هندسی تفاوت دارد واحد

$$= \frac{1}{t}$$

$$T = \frac{I}{g} \alpha = \text{آنگاه}$$

$$s \quad t = \frac{1}{gT} = \frac{2\pi N}{60} \quad \text{یا}$$

$TWt, Nm =$ انرژی تولید شده در طی دوره افزایش کلاچ

$$KE = Nm \frac{IW^2}{2g}$$

توسعه یافته در شفت ماشین یا فلای ویل

انرژی پراکنده شده بدلیل افزایش کلاچ

منتقل 2160 rpm را در 22.1 KW : یک اتومبیل با یک صفحه کلاچ واحد

جفت میشود تا 24.2 مثال

است. قطر خارجی سطح اصطکاک 250 1422.5 N کند. کل نیروی محوری

روی صفحه کلاچ

بین سطح تماس 0.35 است، اگر سرعت یکنواخت سایش را μ است. هر دو

طرف صفحه موثر هستند و

در نظر بگیریم قطر داخلی سطح اصطکاک را محاسبه کنید.

بخش های در حال دوران متصل به قطعات متحرک از کلاچ در ابتدا در

استراحت هستند که دارای

است. با در نظر گرفتن شتاب ماشین یکنواخت، تاخیر زمان را قبل از

اینکه 20.7 Nm^2 برابر $M.I$

برسد محاسبه کنید. اگر کلاچ ناگهان در گیر شود 2100 rpm