

-
- 1) Due alberi collegati mediante un giunto a gusci girano a 1.200 giri/min. Determinare la coppia trasmessa nel caso che sul primo albero sia applicata una potenza pari a 30 kW oppure una potenza pari a 30 CV.

Calcoliamo la velocità angolare ω

$$\omega = \frac{2\pi n}{60} = \frac{2 * \pi * 1200}{60} = 125,6 \frac{rad}{s}$$

Per la potenza pari a 30 kW, e ricordando che $P = M \omega$, si ha:

$$M = \frac{P}{\omega} = \frac{30.000}{125,6} \text{ W} \frac{s}{rad} = 238,85 \text{ Nm}$$

Se la potenza è di 30 CV dobbiamo prima trasformarla in W, ricordando che 1 Cv = 735,5 W otteniamo $30 \text{ CV} = 30 \cdot 735,5 \text{ W} = 22.065 \text{ W}$

Infine abbiamo:

$$M = \frac{P}{\omega} = \frac{22.065}{125,6} \text{ W} \frac{s}{rad} = 175,68 \text{ Nm}$$

- 2) I due alberi paralleli, rappresentati in figura portano alle loro estremità due pulegge; la motrice ha un diametro di 200 mm mentre quello della condotta è di 400 mm. Sapendo che sull'albero motore è applicata una potenza di 45 kW e che esso gira a 890 giri/min, calcolare le forze ed i momenti che agiscono nelle sezioni di estremità degli alberi.

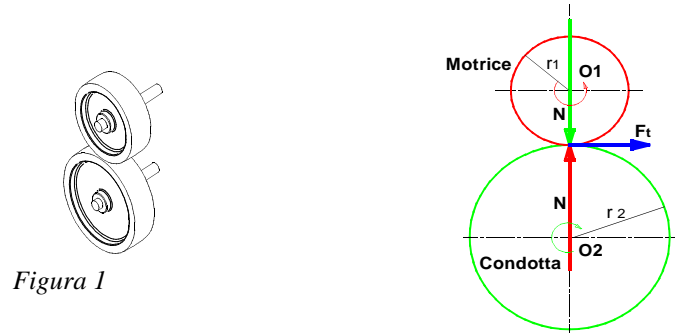


Figura 1

Calcoliamo il rapporto di trasmissione i

$$i = \frac{n_1}{n_2} = \frac{d_2}{d_1} = \frac{400}{200} = 2$$

I numero di giri della ruota condotta è:

$$n_2 = \frac{n_1}{i} = \frac{890}{2} = 445 \frac{\text{giri}}{\text{min}}$$

Calcoliamo il momento applicato sulla ruota motrice

$$M_1 = \frac{P}{\omega} = \frac{60 \cdot P}{2\pi n_1} = \frac{60 \cdot 45000}{2\pi \cdot 890} = 482,83 \text{ Nm} \quad 482.830 \text{ Nmm}$$

La forza tangenziale sarà: $F_t = \frac{M_1}{R_1} = \frac{2 M_1}{D_1} = \frac{2 \cdot 482.830}{200} = 4.828,30 \text{ N}$

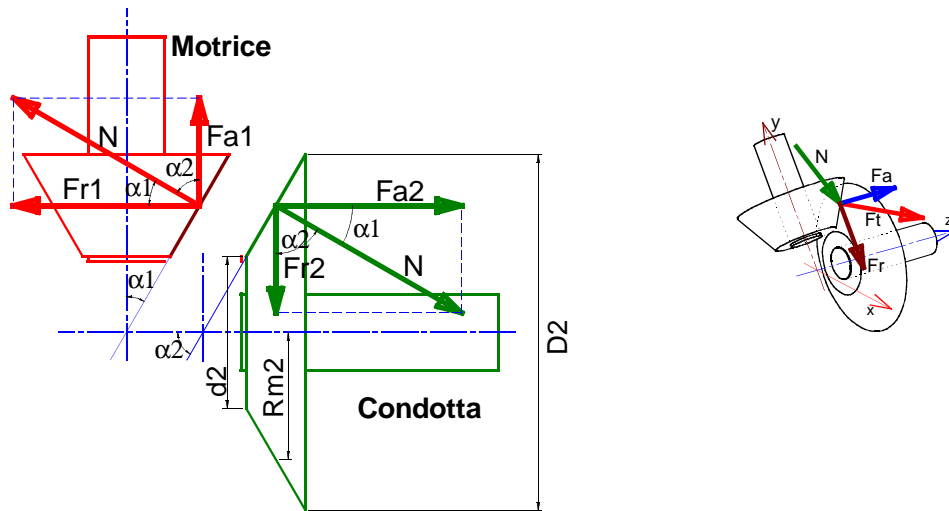
Ricaviamo adesso la forza normale applicata ricordando che $F = f N$ e ponendo $f = 0,35$

$$N = \frac{F_t}{f} = \frac{4.828,30}{0,35} = 13.795,14 \text{ N}$$

Ricaviamo infine la coppia agente sulla ruota condotta

$$M_2 = F_t \cdot R_2 = F \frac{D_2}{2} = 4.832,30 \frac{400}{2} = 965.660 \text{ Nmm}$$

- 3) I due alberi incidenti, rappresentati nella figura a lato portano alle loro estremità due pulegge coniche. La ruota motrice ha un diametro medio 180 mm, l'angolo α_1 di semiapertura della ruota motrice è 30° mentre l'angolo tra i due alberi è di 90° .



Dopo aver calcolato tutti gli elementi geometrici della trasmissione calcolare le forze ed i momenti agenti sui due alberi sapendo che la potenza applicata sulla ruota motrice è pari a 15 kW e che essa gira a 450 giri/min nelle sezioni di calettamento delle ruote.

Analizziamo la trasmissione dal punto di vista geometrico.

$\alpha_1 = 30^\circ$ da cui $\alpha_2 = 60^\circ$

La conoscenza degli angoli di semiapertura ci permette di conoscere il rapporto di trasmissione

$$\tau = \frac{n_2}{n_1} = \frac{d_{m1}}{d_{m2}} = \frac{\sin \alpha_1}{\sin \alpha_2} = \frac{\sin 30^\circ}{\sin 60^\circ} = 0,58$$

calcoliamo il numero di giri della ruota condotta ed il suo diametro medio

$$n_2 = n_1 \cdot \tau = 450 \cdot 0,58 = 261 \frac{\text{giri}}{\text{min}}$$

$$d_{m2} = \frac{d_{m1}}{\tau} = \frac{180}{0,58} = 310,35 \text{ mm}$$

Siamo adesso in grado adesso di calcolare le forze ed i momenti agenti.

Ruota motrice

$$M_1 = \frac{P}{\omega_1} = \frac{60P}{2\pi n_1} = 60 \frac{15.000}{2\pi 450} = 318,31 \text{ Nm} = 318.310 \text{ Nmm}$$

$$F_t = \frac{2M_1}{d_{m1}} = \frac{2 \cdot 318.310}{180} = 3.536,78 \text{ N}$$

$$N = \frac{F_t}{f} = \frac{3.536,78}{0,35} = 10.105 \text{ N}$$

$$F_{a1} = N \sin \alpha_1 = 10.105 \cdot \sin 30^\circ = 5.052,5 \text{ N}$$

$$F_{R1} = N \cos \alpha_1 = 10.105 \cdot \cos 30^\circ = 8.751,2 \text{ N}$$

Queste forze, appena calcolate, agiscono sul raggio medio del cono, nel punto di tangenza con l'altra ruota, in genere, per il calcolo, è necessario trasportarle fino all'asse dell'albero su cui è calettata la ruota, in tal modo è necessario tener conto dei momenti (torcenti e flettenti) persi nel trasporto

La forza tangenziale produrrà un momento torcente

$$M_{t1} = F_t \cdot R_{m1} = 3536,78 \cdot 90 = 318.310 \text{ Nmm}$$

La forza F_a produce invece un momento flettente

$$M_{f1} = F_{a1} \cdot R_{m1} = 5\,052,5 \cdot 90 = 454\,725 \text{ Nmm}$$

Ruota Condotta

$$M_2 = \frac{P}{\omega_2} = \frac{60P}{2\pi n_2} = \frac{60 \cdot 15.000}{2\pi \cdot 261} = 548,81 \text{ Nm} = 548.810 \text{ Nmm}$$

$$F_t = \frac{2M_2}{d_{m2}} = \frac{2 \cdot 548.810}{310,35} = 3.536,78 \text{ N} \quad (\text{è la stessa forza tangente})$$

Anche la forza normale ha modulo uguale $N = 10.105 \text{ N}$

$$F_{a2} = N \cos \alpha_1 = 10.105 \cdot \cos 30^\circ = 8\,751,2 \text{ N}$$

$$F_{R2} = N \sin \alpha_1 = 10.105 \cdot \sin 30^\circ = 5\,052,5 \text{ N}$$

Anche queste forze producono dei momenti agenti sull'albero condotto.

La forza tangenziale F_t produrrà un momento torcente

$$M_{t2} = F_t \cdot R_{m2} = 3.536,78 \cdot 155 = 548,201 \text{ Nmm}$$

La forza assiale F_a produce invece un momento flettente

$$M_{f2} = F_{a2} \cdot R_{m2} = 8\,751,2 \cdot 155 = 1\,356\,436 \text{ Nmm}$$

Rapporto di trasmissione di un ingranaggio conico

Dalla figura a lato si ricava:

$$R_{m1} = L \cdot \sin \alpha_1$$

$$R_{m2} = L \cdot \sin \alpha_2$$

dividendo membro a membro si ha

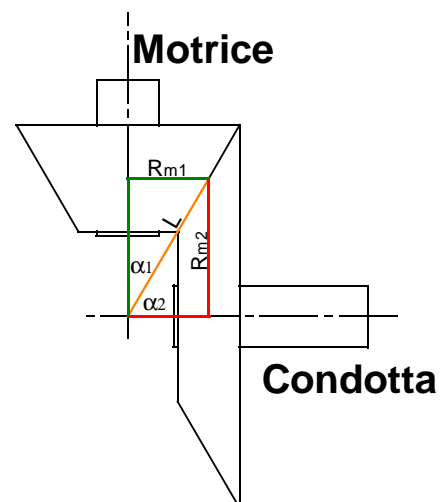
$$\frac{R_{m2}}{R_{m1}} = \frac{L \cdot \sin \alpha_2}{L \cdot \sin \alpha_1}$$

da cui

$$\frac{R_{m2}}{R_{m1}} = \frac{\sin \alpha_2}{\sin \alpha_1}$$

ricordando la definizione di rapporto di trasmissione si ha

$$i = \frac{n_1}{n_2} = \frac{R_{m2}}{R_{m1}} = \frac{\sin \alpha_2}{\sin \alpha_1}$$



- 4) Due alberi paralleli sono collegati mediante una trasmissione con cinghie. Le due pulegge sono applicate all'estremità degli alberi. Il rapporto di trasmissione $i=n_1/n_2$ è pari a 2, che il diametro della puleggia motrice è di 250 mm, che l'interasse è pari a 700 mm, che sull'albero motore è applicata una potenza pari a 56 kW, che il numero di giri della puleggia motrice è di 1200 giri/min. Calcolare le forze ed i momenti che agiscono sulle sezioni di estremità dei due alberi.

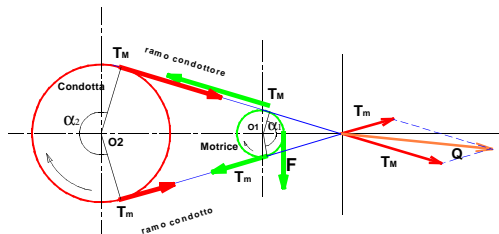
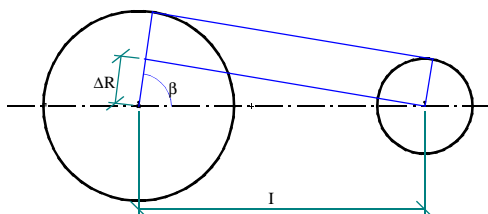


Illustrazione 1:

Dalla relazione $i = \frac{n_1}{n_2} = \frac{d_2}{d_1} = 2$ si ha

$$d_2 = 2 \cdot d_1 = 2 \cdot 250 = 500 \text{ mm} \quad \text{e} \quad n_2 = \frac{n_1}{i} = \frac{1.200}{2} = 600 \frac{\text{giri}}{\text{min.}}$$

Calcoliamo gli angoli di avvolgimento delle due pulegge

$$\Delta R = \frac{D-d}{2} = \frac{500-250}{2} = 125 \quad \text{da cui} \quad \beta = \arccos \frac{\Delta R}{I} = \arccos \frac{125}{700} = 79,71^\circ$$

Gli angoli di avvolgimento saranno

$$\alpha_1 = 2\beta = 2 \cdot 79,71 = 159,4^\circ$$

$$\alpha_2 = 360 - 2\beta = 360 - 2 \cdot 79,71 = 200,6^\circ$$

In radianti saranno

$$\alpha_1 = 159,4 \frac{\pi}{180} = 2,78 \text{ rad} \quad \text{e} \quad \alpha_2 = 200,6 \frac{\pi}{180} = 3,50 \text{ rad}$$

Poniamo adesso

$$K_1 = e^{f \cdot \alpha_1} = e^{0,35 \cdot 2,78} = 2,66 \quad \text{e} \quad K_2 = e^{f \cdot \alpha_2} = e^{0,35 \cdot 3,50} = 3,40$$

Calcoliamo adesso le forze ed i momenti applicati

Ruota Motrice

Il momento applicato è:

$$M_1 = \frac{P}{\omega} = \frac{60 \cdot P}{2 \pi n_1} = \frac{60 \cdot 45.000}{2 \pi \cdot 1200} = 358,10 \text{ Nm} = 358.510 \text{ Nmm}$$

La forza tangenziale è:

$$F_{t1} = \frac{M_1}{R_1} = \frac{s \cdot M_1}{d_1} = \frac{2 \cdot 358.510}{250} = 2.868 \text{ N}$$

I tiri saranno:

$$T_{M1} = F_{t1} \frac{e^{f \alpha_1}}{e^{f \alpha_1} - 1} = 2868 \frac{e^{0,35 \cdot 2,78}}{e^{0,35 \cdot 2,78} - 1} = 4.595,71 \text{ N}$$

$$T_{m1} = F_{t1} \frac{1}{e^{f \alpha_1} - 1} = 2868 \frac{1}{e^{0,35 \cdot 2,78} - 1} = 1.727,71 \text{ N}$$

Ruota condotta

Il momento applicato è:

$$M_2 = \frac{P}{\omega_2} = \frac{60 \cdot P}{2 \pi n_2} = \frac{60 \cdot 45.000}{2 \pi \cdot 600} = 716,56 \text{ Nm} = 716.560 \text{ Nmm}$$

La forza tangenziale è:

$$F_{t2} = \frac{M_2}{R_2} = \frac{s \cdot M_2}{d_2} = \frac{2 \cdot 716.560}{500} = 2.868 \text{ N}$$

I tiri saranno:

$$T_{M2} = F_{t2} \frac{e^{f \alpha_2}}{e^{f \alpha_2} - 1} = 2.868 \frac{e^{0,35 \cdot 3,50}}{e^{0,35 \cdot 3,50} - 1} = 4.063,71 \text{ N}$$

$$T_{m2} = F_{t2} \frac{1}{e^{f \alpha_2} - 1} = 2.868 \frac{1}{e^{0,35 \cdot 3,50} - 1} = 1.195 \text{ N}$$

- 5) Due alberi paralleli portano alle loro estremità due ruote dentate, la motrice ha un diametro primitivo di 200 mm mentre quello della condotta è di 400 mm. Sapendo che sull'albero motore è applicata una potenza di 45 kW e che esso gira a 890 giri/min, calcolare le forze ed i momenti che agiscono nelle sezioni di estremità degli alberi.

L'angolo di pressione sia pari a 20°

Calcoliamo il rapporto di trasmissione:

$$\tau = \frac{n_2}{n_1} = \frac{d_1}{d_2} = \frac{200}{400} = 0,5$$

da cui

$$n_2 = \tau \cdot n_1 = 0,5 \cdot 890 = 445 \frac{\text{giri}}{\text{min}}$$

Il momento agente sull'albero motore è

$$M_1 = \frac{P}{\omega_1} = \frac{60 \cdot P}{2 \pi n_1} = \frac{60 \cdot 45.000}{2 \pi \cdot 890} = 482,82 \text{ Nm} = 882.830 \text{ Nmm}$$

la forza tangenziale vale:

$$F_{t1} = \frac{M_{t1}}{R_{p1}} = 2 \frac{M_{t1}}{D_{p1}} = \frac{2 \cdot 482.830}{200} = 4828,30 \text{ N}$$

la forza radiale sarà:

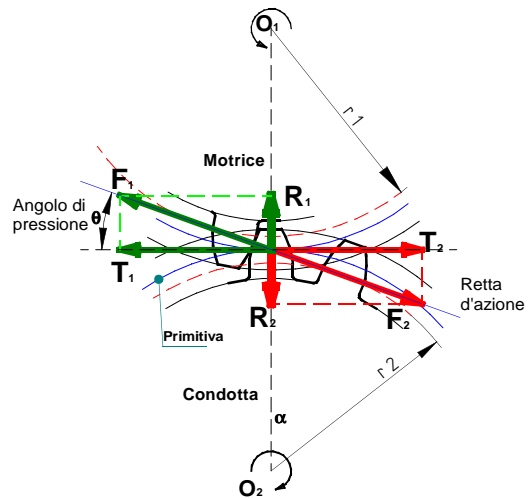
$$F_{r1} = T_{t1} \cdot \text{tg } \theta = 4.828,30 \cdot \text{tg } 20^\circ = 1.757,36 \text{ N}$$

Ruota condotta

$$M_2 = \frac{P}{\omega_2} = \frac{60 \cdot P}{2 \pi n_2} = \frac{60 \cdot 45.000}{2 \pi \cdot 445} = 965,65 \text{ Nm} = 965.650 \text{ Nmm}$$

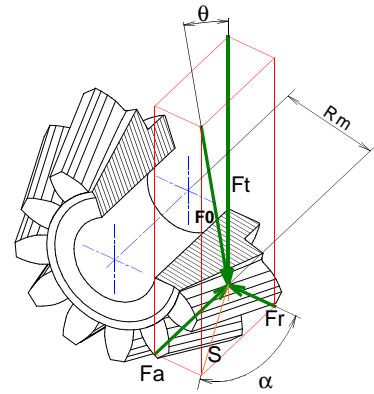
$$F_{t2} = \frac{M_{t2}}{R_{p2}} = 2 \frac{M_{t2}}{D_{p2}} = \frac{2 \cdot 965.650}{400} = 4828,30 \text{ N}$$

$$F_{r2} = T_{t2} \cdot \text{tg } \theta = 4.828,30 \cdot \text{tg } 20^\circ = 1.757,36 \text{ N}$$



- 6) Due alberi incidenti, portano alle loro estremità due ruote dentate coniche. La ruota motrice ha un diametro primitivo medio di 180 mm, l'angolo di semiapertura della ruota motrice è 30° , mentre l'angolo tra i due alberi è di 90° .

Dopo aver calcolato tutti gli elementi geometrici della trasmissione calcolare le forze ed i momenti agenti sui due alberi sapendo che la potenza applicata sulla ruota motrice è pari a 15 kW e che essa gira a 450 giri/min nelle sezioni di calettamento.

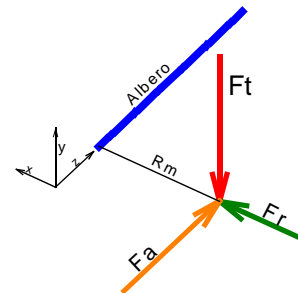


Per calcolare il rapporto di trasmissione è necessario conoscere l'angolo di semiapertura della ruota 2

$$\alpha_2 = 90 - \alpha_1 = 90^\circ - 30^\circ = 60^\circ$$

Il rapporto di trasmissione è:

$$i = \frac{n_1}{n_2} = \frac{d_2}{d_1} = \frac{\sin \alpha_2}{\sin \alpha_1} = 1,73$$



Ricaviamo la velocità angolare della ruota motrice ed il momento torcente M_t applicato

$$\omega_1 = \frac{2 \cdot \pi \cdot n_1}{60} = \frac{2 \cdot \pi \cdot 450}{60} = 47,12 \frac{\text{rad}}{\text{s}}$$

$$M_{t1} = \frac{P}{\omega_1} = \frac{15\,000}{47,12} = 318,336 \text{ Nm} = 318\,336 \text{ Nmm}$$

La forza tangenziale si ipotizza essere applicata sul diametro medio della ruota e vale

$$F_t = \frac{2 \cdot M_{t1}}{D_m} = \frac{2 \cdot 318\,336}{180} = 3\,537,07 \text{ N}$$

Si possono adesso calcolare le altre due forze, ipotizzando un angolo di pressione pari a 20°

$$F_{a1} = F_t \cdot \tan \theta \cdot \sin \alpha = 3\,537,07 \cdot \tan 20^\circ \cdot \sin 30^\circ = 643,69 \text{ N}$$

$$F_{R1} = F_t \cdot \tan \theta \cdot \cos \alpha = 3\,537,07 \cdot \tan 20^\circ \cdot \cos 30^\circ = 1114,91 \text{ N}$$

Le forze non agiscono direttamente sull'albero ma ad una distanza pari al raggio medio da esso per cui la forza assiale (giacente nel piano $o\ z-x$) impone sull'albero un momento flettente M_{fy} avente direzione lungo l'asse y (è perpendicolare al piano contenente la forza ed il punto rispetto al quale è calcolato) che vale:

$$M_{fy1} = \frac{F_a \cdot d_m}{2} = \frac{643,69 \cdot 180}{2} = 57\,932,1 \text{ Nmm}$$

