Università degli studi di Brescia



Pompa olio innovativa per impiego automobilistico

Coordinatore: Ch. mo prof. Giovanni Legnani

Tutor: Ch. mo prof. Rodolfo Faglia

Dottorando: Massimo Antonini



SIL Industrie Saleri Italo s.p.a

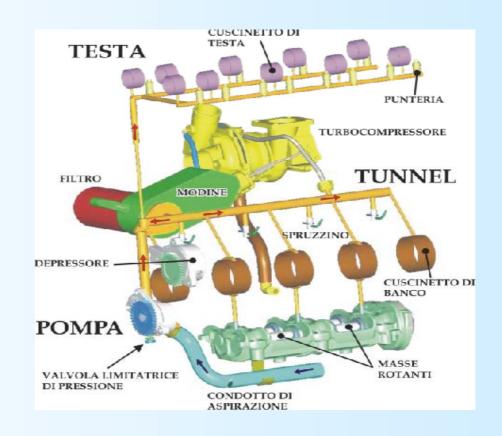
Indice

- Circuito di lubrificazione
- Analisi sistema pistone-canna
- Analisi del sistema di distribuzione
- Analisi del cuscinetto
- Definizione delle esigenze di lubrificazione
- Pompe di lubrificazione di motori a Cl
- Studio dei rotori
- Ottimizzazione
- Modellizzazione pompa
- Pompe di nuova concezione
- Conclusioni



Circuito di lubrificazione

- Circuito di lubrificazione
- Analisi sistema pistone-canna
- Analisi del sistema di distribuzione
- Analisi del cuscinetto
- Definizione delle esigenze di lubrificazione
- Pompe di lubrificazione di motori a Cl
- Studio dei rotori
- Ottimizzazione
- Modellizzazione pompa
- Pompe di nuova concezione
- Conclusioni



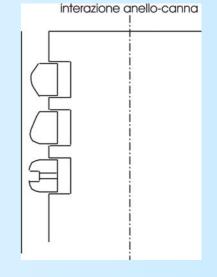


Analisi sistema pistone-canna

- Circuito di lubrificazione
- Analisi sistema pistone-canna
- Analisi del sistema di distribuzione
- Analisi del cuscinetto
- Definizione delle esigenze di lubrificazione
- Pompe di lubrificazione di motori a Cl
- Studio dei rotori
- Ottimizzazione
- Modellizzazione pompa
- Pompe di nuova concezione
- Conclusioni

$$\frac{\partial}{\partial x} \left(\frac{\partial p}{\partial h} h^3 \right) = 6\mu U \frac{\partial h}{\partial x} + 12\mu \frac{\partial h}{\partial t}$$

$$h = h_{\min} + \delta_0 \left(\frac{x}{a}\right)^2$$



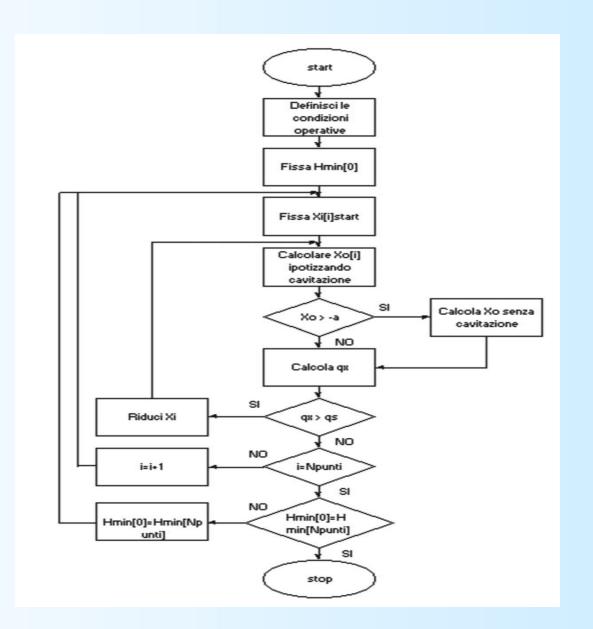
$$p = 6\mu U I_1(x) + 12\mu \frac{\partial h_{\min}}{\partial t} I_2(x) + C_1 I_3(x) + C_2$$

$$I_1(x) = \int_{x_0}^{x} \frac{dx'}{h(x')^2} \qquad I_2(x) = \int_{x_0}^{x} \frac{x' dx'}{h(x')^3} \qquad I_3(x) = \int_{x_0}^{x} \frac{dx'}{h(x')^3}$$



Analisi sistema pistone-canna

- Circuito di lubrificazione
- Analisi sistema pistone-canna
- Analisi del sistema di distribuzione
- Analisi del cuscinetto
- Definizione delle esigenze di lubrificazione
- Pompe di lubrificazione di motori a Cl
- Studio dei rotori
- Ottimizzazione
- Modellizzazione pompa
- Pompe di nuova concezione
- Conclusioni



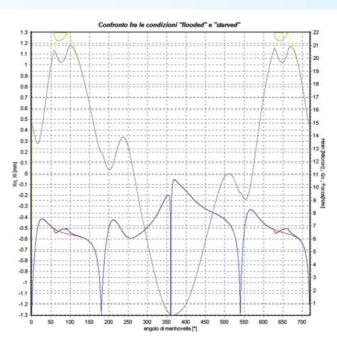


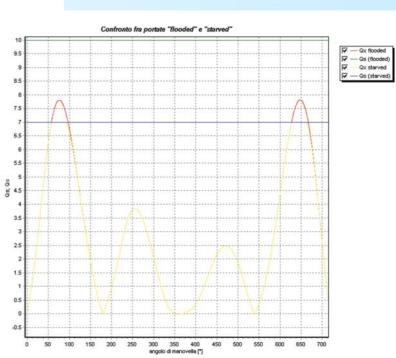
Analisi sistema pistone-canna

Xi Flooded Hmin Floode Xo Starved

Xi Starved Hmin Starved

- Circuito di lubrificazione
- Analisi sistema pistone-canna
- Analisi del sistemo di distribuzione
- Analisi del cuscinetto
- Definizione delle esigenze di lubrificazione
- Pompe di lubrificazione di motori a Cl
- Studio dei rotori
- Ottimizzazione
- Modellizzazione pompa
- Pompe di nuova concezione
- Conclusioni

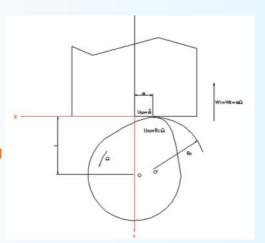


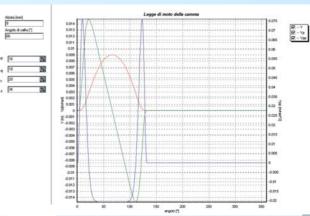


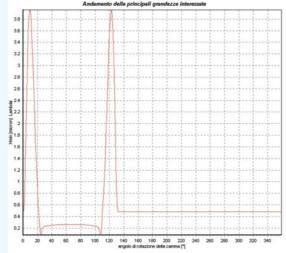


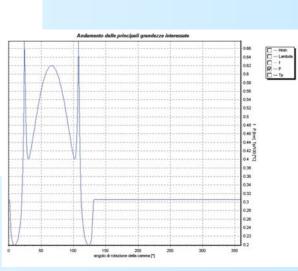
Analisi del sistema di distribuzione

- Circuito di lubrificazione
- Analisi sistema pistone-canna
- Analisi del sistema di distribuzione
- Analisi del cuscinetto
- Definizione delle esigenze di lubrificazione
- Pompe di lubrificazione di motori a Cl
- Studio dei rotori
- Ottimizzazione
- Modellizzazione pompa
- Pompe di nuova concezione
- Conclusioni





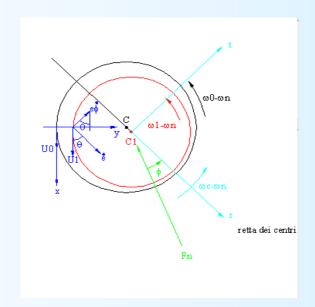


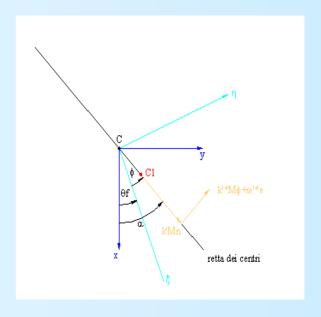




Indice

- Circuito di lubrificazione
- Analisi sistema pistone-canna
- Analisi del sistema di distribuzione
- Analisi del cuscinetto
- Definizione delle esigenze di lubrificazione
- Pompe di lubrificazione di motori a Cl
- Studio dei rotori
- Ottimizzazione
- Modellizzazione pompa
- Pompe di nuova concezione
- Conclusioni





Nel referenziale del carico:

$$\frac{\partial}{\partial \theta} \left[(1 + n \cos \theta)^3 \frac{\partial p}{\partial \theta} \right] + R^2 \frac{\partial}{\partial z} \left[(1 + n \cos \theta)^3 \frac{\partial p}{\partial z} \right] = 12 \mu \left(\frac{R}{g} \right)^2 \left(\frac{\mathbf{r}}{n \cos \theta} + n(\varphi - \overline{\omega}) \sin \theta \right)$$

Con:
$$n = \frac{e}{g}$$

Risolvendo l'equazione precedente si ottiene la distribuzione della pressione



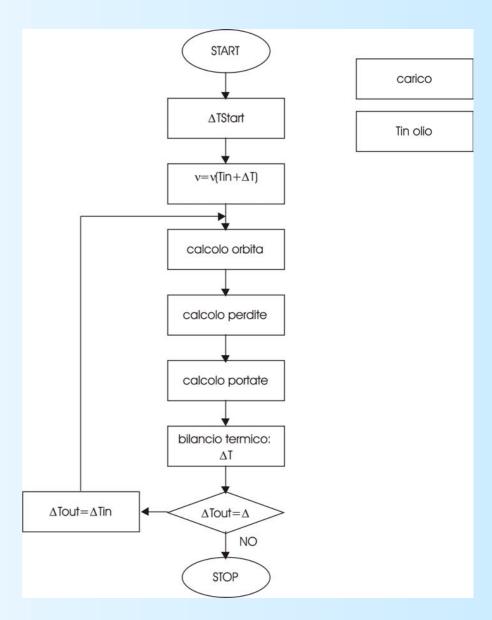
Indice

- Circuito di lubrificazione
- Analisi sistema pistone-canna
- Analisi del sistema di distribuzione
- Analisi del cuscinetto
- Definizione delle esigenze di lubrificazione
- Pompe di lubrificazione di motori a Cl
- Studio dei rotori
- Ottimizzazione
- Modellizzazione pompa
- Pompe di nuova concezione
- Conclusioni

- \rightarrow Ocvirk
- → Sommerfeld

Le equazioni del moto si ottengono dall'equilibrio del perno:

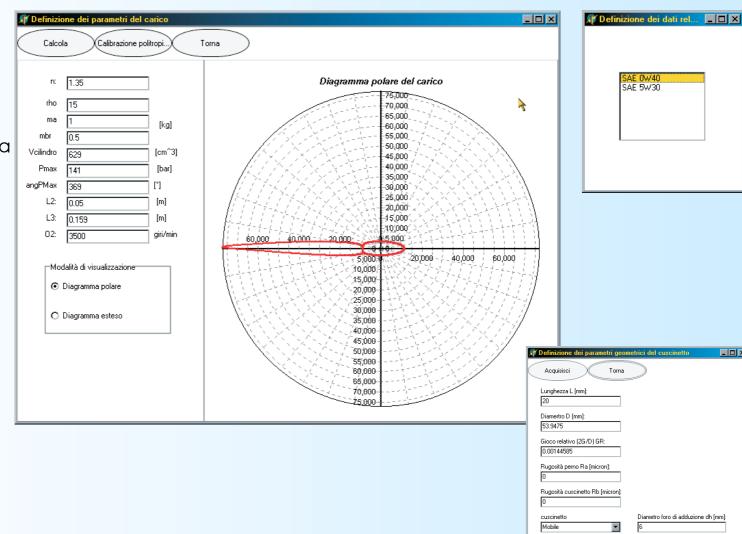
$$F_{r} = -\int_{\Omega} p \cos \theta \, dA$$
$$F_{t} = -\int_{\Omega} p sen \theta \, dA$$





Indice

- Circuito di lubrificazione
- Analisi sistema pistone-canna
- Analisi del sistema di distribuzione
- Analisi del cuscinetto
- Definizione delle esigenze di lubrificazione
- Pompe di lubrificazione di motori a Cl
- Studio dei rotori
- Ottimizzazione
- Modellizzazione pompa
- Pompe di nuova concezione
- Conclusioni



Tipo scanalatura:

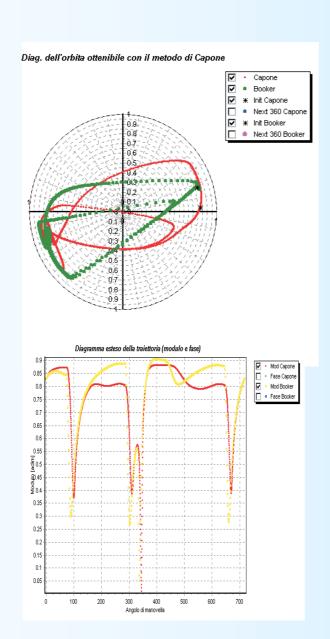
Ocvirk su pi

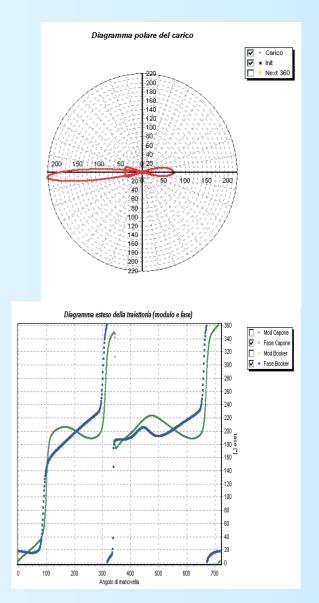
Metodologia di valutazione della funzione mobilità

Posizione angolare [*]:



- Circuito di lubrificazione
- Analisi sistema pistone-canna
- Analisi del sistema di distribuzione
- Analisi del cuscinetto
- Definizione delle esigenze di lubrificazione
- Pompe di lubrificazione di motori a Cl
- Studio dei rotori
- Ottimizzazione
- Modellizzazione pompa
- Pompe di nuova concezione
- Conclusioni







Indice

- Circuito di lubrificazione
- Analisi sistema pistone-canna
- Analisi del sistema di distribuzione
- Analisi del cuscinetto
- Definizione delle esigenze di lubrificazione
- Pompe di lubrificazione di motori a Cl
- Studio dei rotori
- Ottimizzazione
- Modellizzazione pompa
- Pompe di nuova concezione
- Conclusioni

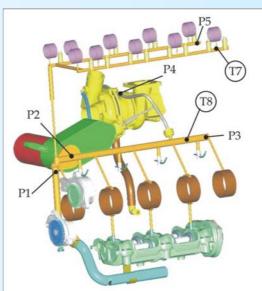


Prove sperimentali Variabili controllate:

- numero di giri motore (grado di apertura acceleratore)
- velocità della pompa
- coppia (attraverso il freno)
- set point T acqua del circuito di raffreddamento

Grandezze misurate

- pressioni olio
- temperature acqua e olio
- coppia erogata dal motore che trascina la pompa
- portata di olio
- coppia frenante, RPM motore, apertura acceleratore



Pressioni

P1: ingresso filtro;

P2 : uscita filtro;

P3 : basamento lato scarico:

P4: turbocompressore;

P5: testa posteriore.

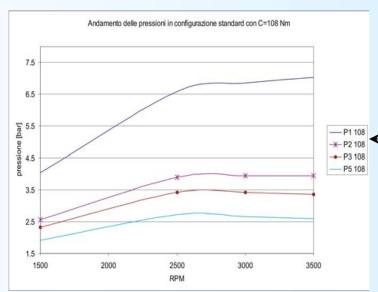
Temperature

T7 : testa posteriore; T8: tunnel.



Indice

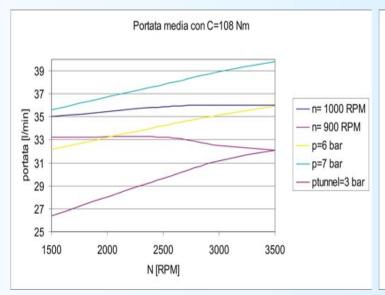
- Circuito di lubrificazione
- Analisi sistema pistone-canna
- Analisi del sistema di distribuzione
- Analisi del cuscinetto
- Definizione delle esigenze di lubrificazione
- Pompe di lubrificazione di motori a Cl
- Studio dei rotori
- Ottimizzazione
- Modellizzazione pompa
- Pompe di nuova concezione
- Conclusioni

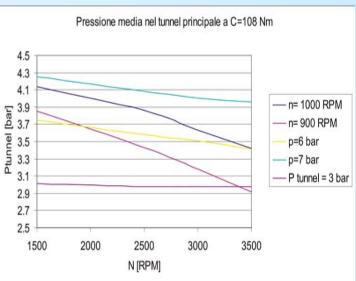


Configurazione standard di partenza

Definizione delle conf. alternative:

- configurazione a RPM costante
- configurazione a pressione costante

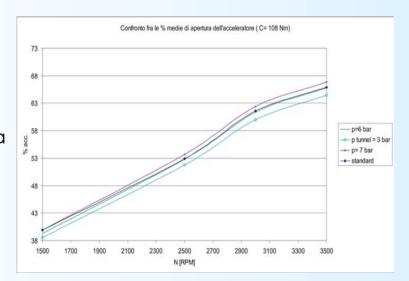






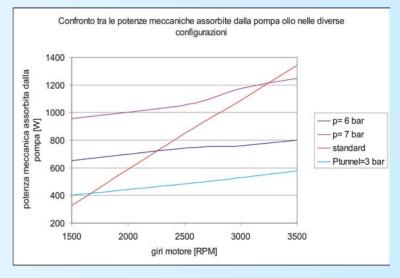
Indice

- Circuito di lubrificazione
- Analisi sistema pistone-canna
- Analisi del sistema di distribuzione
- Analisi del cuscinetto
- Definizione delle esigenze di lubrificazione
- Pompe di lubrificazione di motori a Cl
- Studio dei rotori
- Ottimizzazione
- Modellizzazione pompa
- Pompe di nuova concezione
- Conclusioni



Grado di apertura dell'acceleratore

Potenze meccanica richiesta dalla P.O.



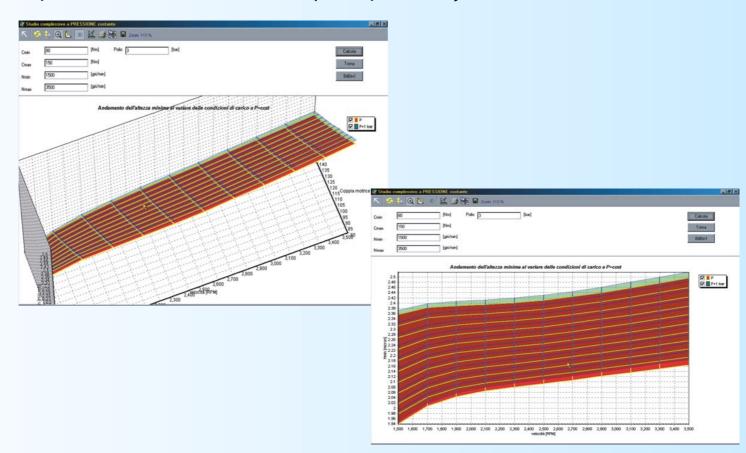


Indice

- Circuito di lubrificazione
- Analisi sistema pistone-canna
- Analisi del sistema di distribuzione
- Analisi del cuscinetto
- Definizione delle esigenze di lubrificazione
- Pompe di lubrificazione di motori a CI
- Studio dei rotori
- Ottimizzazione
- Modellizzazione pompa
- Pompe di nuova concezione
- Conclusioni

Integrazione dei risultati sperimentali con i modelli teorici Cambiamento delle condizioni di funzionamento del **cuscinetto** al variare di

- condizioni di carico
- pressione di alimentazione (feed pressure)



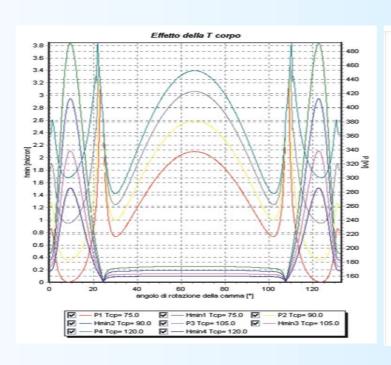


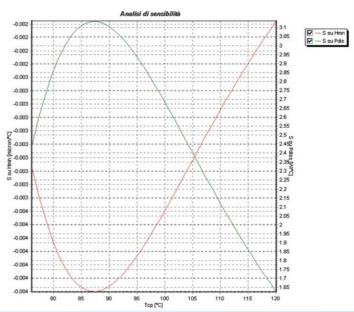
Indice

- Circuito di lubrificazione
- Analisi sistema pistone-canna
- Analisi del sistema di distribuzione
- Analisi del cuscinetto
- Definizione delle esigenze di lubrificazione
- Pompe di lubrificazione di motori a Cl
- Studio dei rotori
- Ottimizzazione
- Modellizzazione pompa
- Pompe di nuova concezione
- Conclusioni

Sistema di distribuzione: Non agisce la pressione dell'olio; la temperatura del corpo altera lo spessore della pellicola di lubrificante.

Le temperatura dei corpi però NON vengono sensibilmente modificate dalla quantità di olio.







Indice

- Circuito di lubrificazione
- Analisi sistema pistone-canna
- Analisi del sistema di distribuzione
- Analisi del cuscinetto
- Definizione delle esigenze di lubrificazione
- Pompe di lubrificazione di motori a Cl
- Studio dei rotori
- Ottimizzazione
- Modellizzazione pompa
- Pompe di nuova concezione
- Conclusioni

Con la configurazione a pressione costante si ha:

- riduzione della potenza assorbita
- i cuscinetti funzionano sostanzialmente nelle stesse condizioni
- il sistema di distribuzione non risente della portata di olio
- il sistema canna-pistone rimane non del tutto definito.
 Da evidenze macroscopiche non si manifestano alterazioni di funzionamento

POMPA INNOVATIVA: PRESSIONE COSTANTE



Pompe di lubrificazione di motori a Cl

Indice

- Circuito di lubrificazione
- Analisi sistema pistone-canna
- Analisi del sistema di distribuzione
- Analisi del cuscinetto
- Definizione delle esigenze di lubrificazione
- Pompe di lubrificazione di motori a Cl
- Studio dei rotori
- Ottimizzazione
- Modellizzazione pompa
- Pompe di nuova concezione
- Conclusioni

La pompa dell'olio deve essere una macchina s volumetrica

& rotativa

perché deve

∽ vincere elevati ∆p e erogare portate contenute

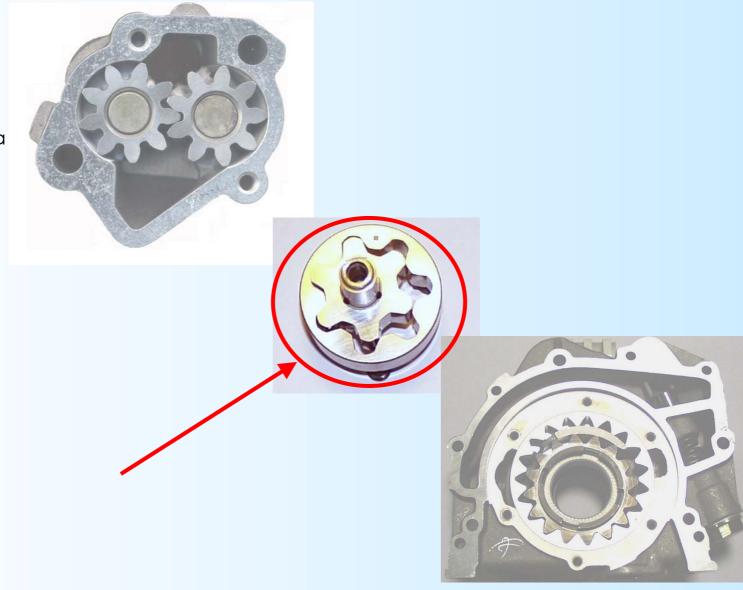
s lubrificare, quella dell'acqua (dinamica) raffreddare!

s ingombrare poco



Pompe di lubrificazione di motori a Cl

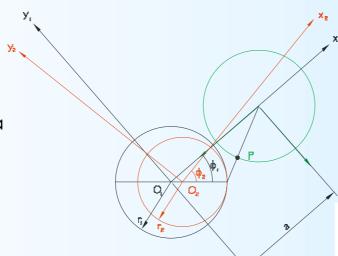
- Circuito di lubrificazione
- Analisi sistema pistone-canna
- Analisi del sistema di distribuzione
- Analisi del cuscinetto
- Definizione delle esigenze di lubrificazione
- Pompe di lubrificazione di motori a Cl
- Studio dei rotori
- Ottimizzazione
- Modellizzazione pompa
- Pompe di nuova concezione
- Conclusioni



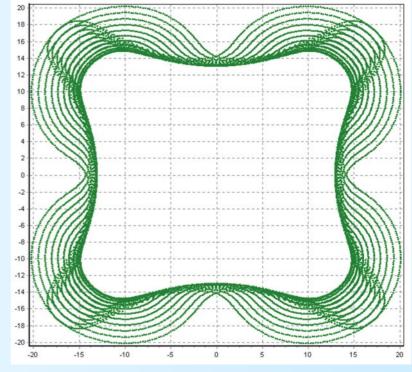


Indice

- Circuito di lubrificazione
- Analisi sistema pistone-canna
- Analisi del sistema di distribuzione
- Analisi del cuscinetto
- Definizione delle esigenze di lubrificazione
- Pompe di lubrificazione di motori a Cl
- Studio dei rotori
- Ottimizzazione
- Modellizzazione pompa
- Pompe di nuova concezione
- Conclusioni



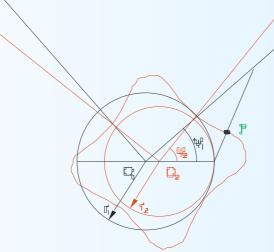
Profilo interno: INVILUPPO della famiglia di CIRCONFERENZE viste in S2



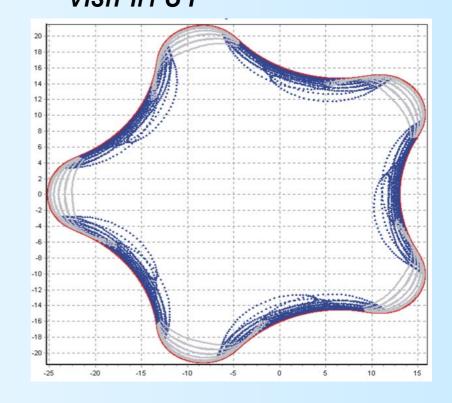


Indice

- Circuito di lubrificazione
- Analisi sistema pistone-canna
- Analisi del sistema di distribuzione
- Analisi del cuscinetto
- Definizione delle esigenze di lubrificazione
- Pompe di lubrificazione di motori a Cl
- Studio dei rotori
- Ottimizzazione
- Modellizzazione pompa
- Pompe di nuova concezione
- Conclusioni



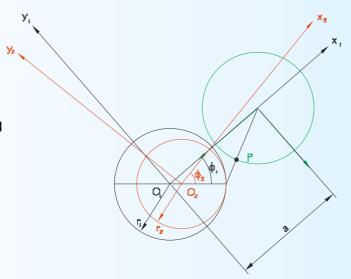
Profilo esterno: INVILUPPO della famiglia di PROFILI INTERNI visti in \$1





Indice

- Circuito di lubrificazione
- Analisi sistema pistone-canna
- Analisi del sistema di distribuzione
- Analisi del cuscinetto
- Definizione delle esigenze di lubrificazione
- Pompe di lubrificazione di motori a Cl
- Studio dei rotori
- Ottimizzazione
- Modellizzazione pompa
- Pompe di nuova concezione
- Conclusioni



$$\vec{r}_1 = \begin{bmatrix} a - \rho \cos(\theta) \\ -\rho \sin(\theta) \\ 0 \\ 1 \end{bmatrix}$$

$$\vec{r}_2 = M_{21}(\Phi) \vec{r}_1$$

⊕=parametro generalizzato del moto

E' necessario individuare la curva inviluppo: bisogna individuare il legame tra Φ e θ

Diversi approcci

Teoria degli ingranaggi: n·

$$\overrightarrow{n} \cdot \overrightarrow{v}^{(12)} = 0$$



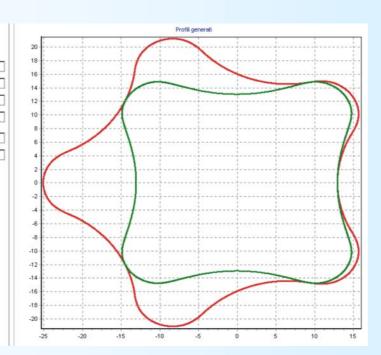
e [mm]: 3

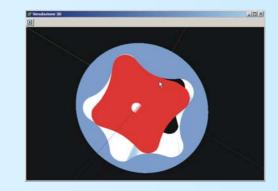
a [mm]: 31

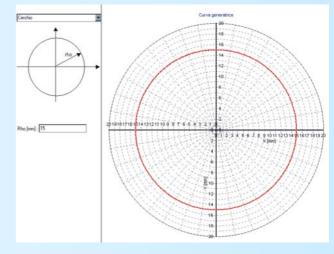
Profondita [mm]: 20

Cilindrata [cc]

- Circuito di lubrificazione
- Analisi sistema pistone-canna
- Analisi del sistema di distribuzione
- Analisi del cuscinetto
- Definizione delle esigenze di lubrificazione
- Pompe di lubrificazione di motori a Cl
- Studio dei rotori
- Ottimizzazione
- Modellizzazione pompa
- Pompe di nuova concezione
- Conclusioni



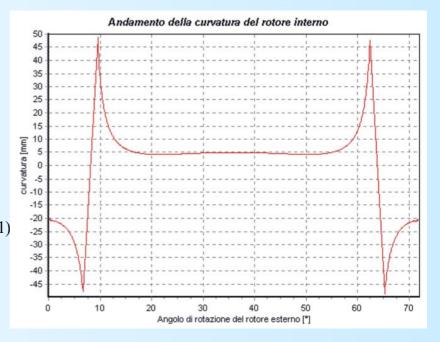




- Circuito di lubrificazione
- Analisi sistema pistone-canna
- Analisi del sistema di distribuzione
- Analisi del cuscinetto
- Definizione delle esigenze di lubrificazione
- Pompe di lubrificazione di motori a Cl
- Studio dei rotori
- Ottimizzazione
- Modellizzazione pompa
- Pompe di nuova concezione
- Conclusioni

$$k_2 v_r^{(2)} = -\frac{d n_r^{(2)}}{dt}$$

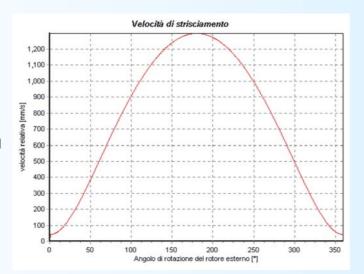
$$\frac{d \stackrel{\rightarrow}{n_r}^{(2)}}{dt} = \frac{d \stackrel{\rightarrow}{n_r}^{(1)}}{dt} + \stackrel{\rightarrow}{\omega_1}^{(12)} \times n$$

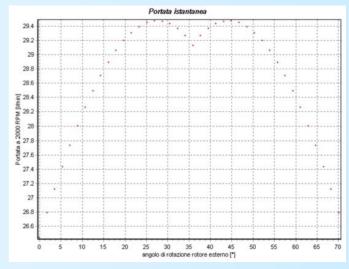


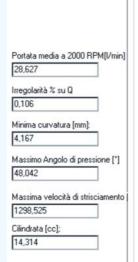
$$\overrightarrow{v_r} = \begin{bmatrix} Df_x(\theta) \\ Df_y(\theta) \end{bmatrix} \frac{d\theta}{dt} + \omega_1(\tau - 1) \begin{bmatrix} f_y(\theta) + R_1 \sin(\varphi_1) \\ -f_x(\theta) + R_1 \cos(\varphi_1) \end{bmatrix}$$

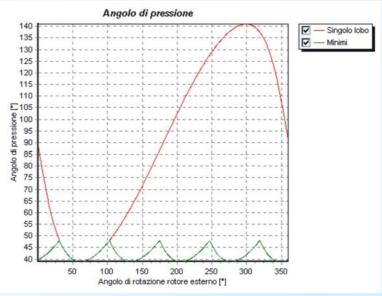


- Circuito di lubrificazione
- Analisi sistema pistone-canna
- Analisi del sistema di distribuzione
- Analisi del cuscinetto
- Definizione delle esigenze di lubrificazione
- Pompe di lubrificazione di motori a Cl
- Studio dei rotori
- Ottimizzazione
- Modellizzazione pompa
- Pompe di nuova concezione
- Conclusioni









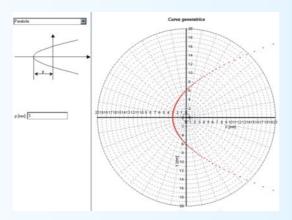


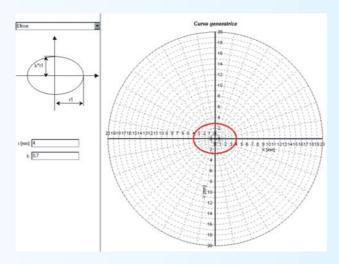
- Circuito di lubrificazione
- Analisi sistema pistone-canna
- Analisi del sistema di distribuzione
- Analisi del cuscinetto
- Definizione delle esigenze di lubrificazione
- Pompe di lubrificazione di motori a Cl
- Studio dei rotori
- Ottimizzazione
- Modellizzazione pompa
- Pompe di nuova concezione
- Conclusioni

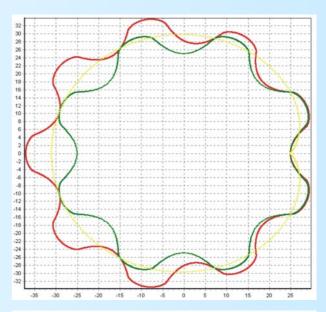


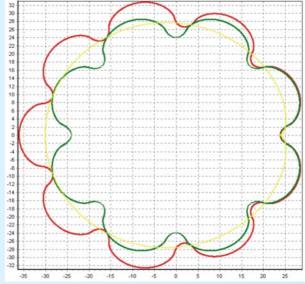


- Circuito di lubrificazione
- Analisi sistema pistone-canna
- Analisi del sistema di distribuzione
- Analisi del cuscinetto
- Definizione delle esigenze di lubrificazione
- Pompe di lubrificazione di motori a Cl
- Studio dei rotori
- Ottimizzazione
- Modellizzazione pompa
- Pompe di nuova concezione
- Conclusioni



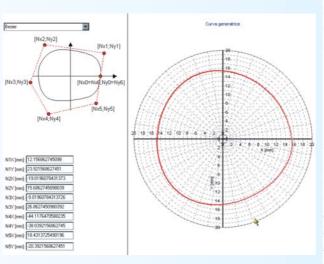


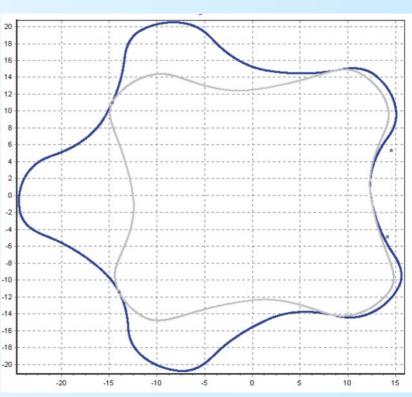






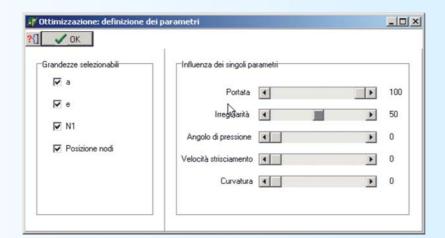
- Circuito di lubrificazione
- Analisi sistema pistone-canna
- Analisi del sistema di distribuzione
- Analisi del cuscinetto
- Definizione delle esigenze di lubrificazione
- Pompe di lubrificazione di motori a Cl
- Studio dei rotori
- Ottimizzazione
- Modellizzazione pompa
- Pompe di nuova concezione
- Conclusioni

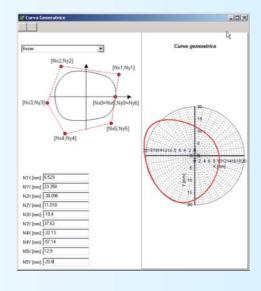






- Circuito di lubrificazione
- Analisi sistema pistone-canna
- Analisi del sistema di distribuzione
- Analisi del cuscinetto
- Definizione delle esigenze di lubrificazione
- Pompe di lubrificazione di motori a Cl
- Studio dei rotori
- Ottimizzazione
- Modellizzazione pompa
- Pompe di nuova concezione
- Conclusioni



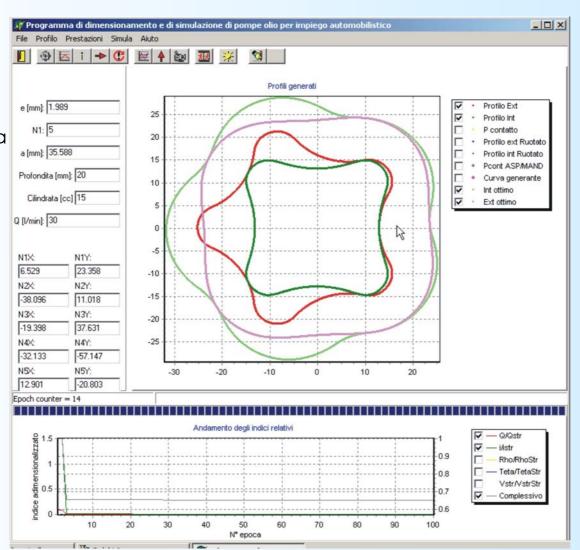


	MIN	MAX
a	28	40
е	1	5
N1	4	11
N1×	0	20
N1y	0	40
N2x	-40	0
N2y	0	30
N3x	-20	0
N3y	10	50
N4x	-70	-30
N4y	-60	-20
N5x	0	40
N5y	-40	q



Indice

- Circuito di lubrificazione
- Analisi sistema pistone-canna
- Analisi del sistema di distribuzione
- Analisi del cuscinetto
- Definizione delle esigenze di lubrificazione
- Pompe di lubrificazione di motori a Cl
- Studio dei rotori
- Ottimizzazione
- Modellizzazione pompa
- Pompe di nuova concezione
- Conclusioni



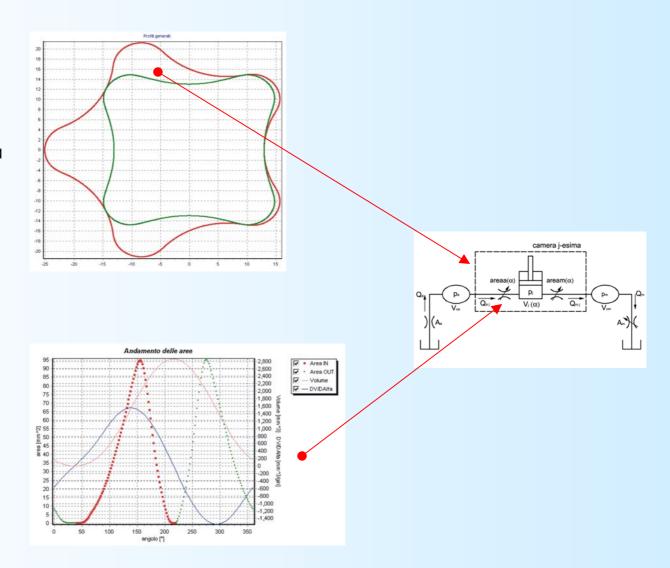
Iniziale i=0.1 Q=26.98 I/min

Finale i=0.057 Q=29.27 I/min



Modellizzazione pompa

- Circuito di lubrificazione
- Analisi sistema pistone-canna
- Analisi del sistema di distribuzione
- Analisi del cuscinetto
- Definizione delle esigenze di lubrificazione
- Pompe di lubrificazione di motori a Cl
- Studio dei rotori
- Ottimizzazione
- Modellizzazione pompa
- Pompe di nuova concezione
- Conclusioni



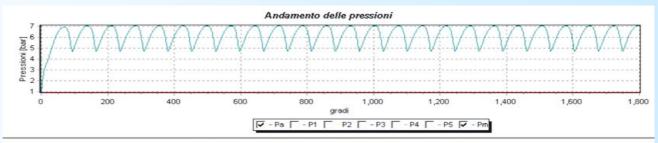


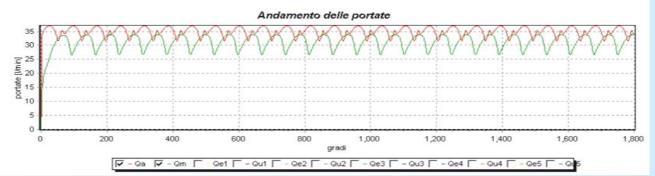
Modellizzazione pompa

- Circuito di lubrificazione
- Analisi sistema pistone-canna
- Analisi del sistema di distribuzione
- Analisi del cuscinetto
- Definizione delle esigenze di lubrificazione
- Pompe di lubrificazione di motori a Cl
- Studio dei rotori
- Ottimizzazione
- Modellizzazione pompa
- Pompe di nuova concezione
- Conclusioni

$$\begin{cases} \frac{dp_{j}}{d\alpha} = \frac{\beta}{V_{j}\omega_{1}} \left(Q_{e,j} - Q_{u,j} - \omega_{1} \frac{dV_{j}}{d\alpha} \right) & j = 1,2..N \\ \frac{dp_{m}}{d\alpha} = \frac{\beta}{V_{cm}\omega_{1}} \left(\sum_{j=1}^{N} Q_{u,j} - Q_{m} \right) \\ \frac{dp_{a}}{d\alpha} = \frac{\beta}{V_{ca}\omega_{1}} \left(-\sum_{j=1}^{N} Q_{e,j} + Q_{a} \right) \end{cases}$$



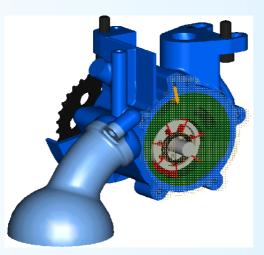




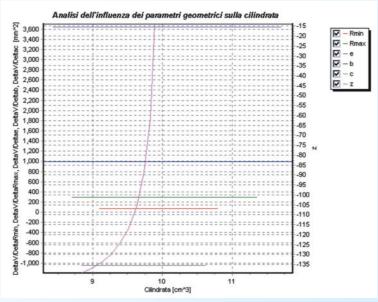


Pompe di nuova concezione

- Circuito di lubrificazione
- Analisi sistema pistone-canna
- Analisi del sistema di distribuzione
- Analisi del cuscinetto
- Definizione delle esigenze di lubrificazione
- Pompe di lubrificazione di motori a Cl
- Studio dei rotori
- Ottimizzazione
- Modellizzazione pompa
- Pompe di nuova concezione
- Conclusioni



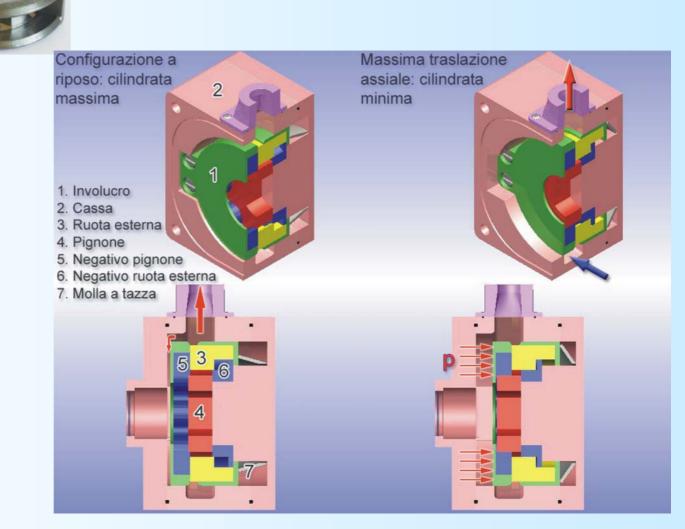






Pompe di nuova concezione

- Circuito di lubrificazione
- Analisi sistema pistone-canna
- Analisi del sistema di distribuzione
- Analisi del cuscinetto
- Definizione delle esigenze di lubrificazione
- Pompe di lubrificazione di motori a Cl
- Studio dei rotori
- Ottimizzazione
- Modellizzazione pompa
- Pompe di nuova concezione
- Conclusioni





Conclusioni

Indice

- Circuito di lubrificazione
- Analisi sistema pistone-canna
- Analisi del sistema di distribuzione
- Analisi del cuscinetto
- Definizione delle esigenze di lubrificazione
- Pompe di lubrificazione di motori a Cl
- Studio dei rotori
- Ottimizzazione
- Modellizzazione pompa
- Pompe di nuova concezione
- Conclusioni

Sviluppo di modelli matematici per i
 principali accoppiamenti del motore a C.I.

Analisi teorico- sperimentali e definizione delle specifiche di progetto della P.O.

○ Ottimizzazione dei rotori

Analisi di un modello in grado di predire pressioni e portare erogate dalla pompa