

Innehållsförteckning

TSFS09 – Modellering och Reglering av Motorer och Drivlinor – Fö 06 Motor – MVEM och Turbo

Lars Eriksson - Kursansvarig

Fordonssystem, Institutionen för Systemteknik
Linköpings universitet
larser@isy.liu.se

October 30, 2016

Kursinformation

Motor – Repetition

Motor – MVEM forts.

Motor – Överladdning och nedskalning

Motor – Turbo prestanda och modellering

Kursinformation

- ▶ Förra perioden (Projekt 1)
 - ▶ Grundläggande motor
 - ▶ Arbetsprinciper
 - ▶ Emissioner
 - ▶ Motorreglering
- ▶ Denna period (Projekt 2 + 3 + Tenta):
 - ▶ Turbo modellering (Proj 2 del 1)
 - ▶ Turbo reglering (Proj 2 del 2)
 - ▶ Motor fördjupning
 - ▶ Tändningsreglering
 - ▶ Turbo
 - ▶ Diesel
 - ▶ Avancerade motorkoncept
 - ▶ Diagnos
 - ▶ Drivlinä modellering (Proj 3 del 1)
 - ▶ Drivlinä reglering (Proj 3 del 2)

Innehållsförteckning

Kursinformation

Motor – Repetition

Motor – MVEM forts.

Motor – Överladdning och nedskalning

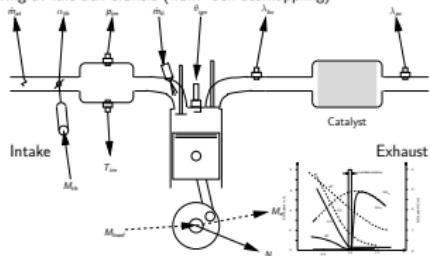
Motor – Turbo prestanda och modellering

Motor – Repetition

Medelvärdesmodellering

Inomcykelmodeller: pV-diagram, Momentmodellen

Reglering av luft och bränsle (fram- och återkoppling)



Innehållsförteckning

Kursinformation

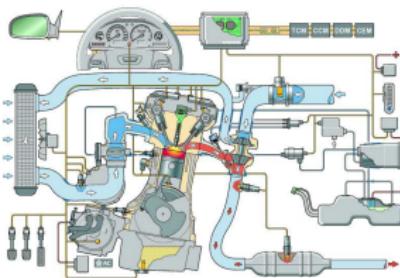
Motor – Repetition

Motor – MVEM forts.

Motor – Överladdning och nedskalning

Motor – Turbo prestanda och modellering

Mer om medelvärdesmodellering av motorer



Generell modelleringssstrategi

Repetition – viktiga storheter

- ▶ Tryck p
- ▶ Massflöde \dot{m}
- ▶ (Temperatur T)

Metodik = Söndra och härska

Kontrollvolym – Restriktion – Kontrollvolym – Restriktion – ...

- ▶ Volymerna i rör – Kontrollvolymer
- ▶ Mass- & energi-**bevarande**
Diffekvationer: $\frac{d\dot{m}}{dt} = \dot{m}_{in}(\cdot) - \dot{m}_{out}(\cdot) \Rightarrow \frac{dp}{dt} = \dots$
- ▶ Komponenter som styr flödet – Restriktioner eller pumpar
- ▶ Mass- & energi-**transport**
Statiska ekvationer: $\dot{m}_{in}(\cdot) = f(\Delta p, \dots)$

Modeller för massflöden

Olika modeller beroende på flödeskarakteristisk.

- Är flödet turbulent eller laminärt?

$$Re = \frac{\rho U d}{\mu} = / \text{ pipe flow } / = \frac{\rho \frac{\dot{m}}{\rho A} d}{\mu} = \frac{4 \dot{m}}{\pi d \mu}$$

$Re > 5000$ flödet är turbulent

$Re < 2000$ flödet är laminärt

- Med vilken hastighet strömmar gasen?

$U < 70 \text{ m/s}$ inkompresibelt flöde

$U > 70 \text{ m/s}$ kompressibelt flöde

- De flesta flöden i motorer är:

-turbulenta

-inkompressibla

- Vissa reglerventiler kräver kompressibla flödesmodeller

Inkompressibelt flöde

- Laminärt flöde

$$\Delta p = C_{lam} \frac{R T_{us}}{\rho_{us}} \dot{m} \quad \iff \quad \dot{m} = \frac{1}{C_{lam}} \frac{\rho_{us}}{R T_{us}} \Delta p$$

där C_{lam} är en komponentkonstant och $\frac{R T_{us}}{\rho_{us}}$ beskriver inloppsdensiteten.

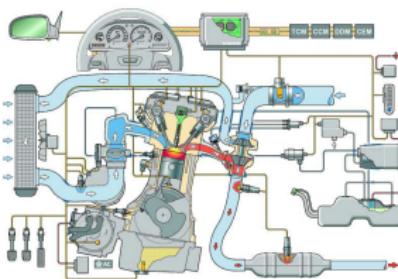
- Turbulent flöde

$$\Delta p = C_1 \rho_{us} U^2 = C_2 \frac{R T_{us}}{\rho_{us}} \dot{m}^2$$

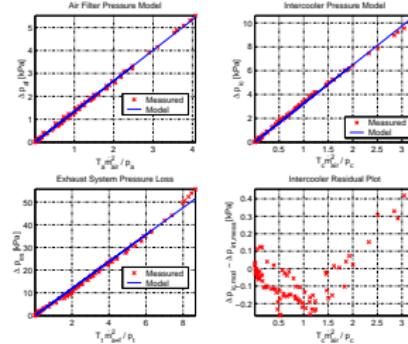
$$\dot{m} = C_3 \sqrt{\frac{\rho_{us} \Delta p}{R T_{us}}}$$

- Båda innehåller densitets "korrektion" $\rho_{us} = \frac{R T_{us}}{\rho_{us}}$

Inkompr. – Intercooler, luftfilter och avgassystem



Validering – Intercooler, luftfilter och avgassystem

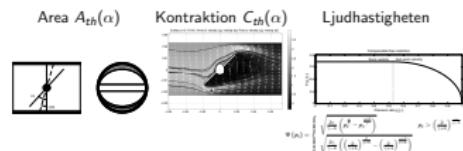


Kompressibelt flöde

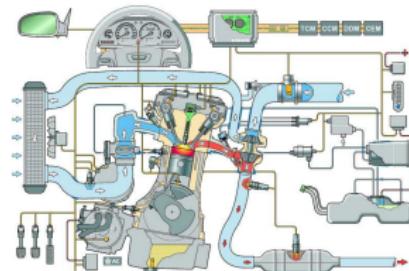
Kompressibel isentropisk strömning genom en strypning

$$\dot{m}_{at}(\alpha, p_{amb}, T_{amb}, \Pi) = \frac{p_{amb}}{\sqrt{RT_{amb}}} \cdot A_{th}(\alpha) \cdot C_{th}(\alpha) \cdot \Psi(\Pi)$$

Ett exempel: Trotteln



Kompressibelt flöde – Trottet och andra styrventiler



Temperaturmodeller – Intercooler

Flödesrestriktionsmodell enligt ovan

Temperaturmodell baserad på effektivitet

$$\varepsilon_{ic} = \frac{T_c - T_{ic}}{T_c - T_{cool}}$$

–Bestäm $\varepsilon_{ic}(\dot{m}_{ic}, T_{cool}, \dot{m}_{cool}, \dots)$ från motormapp.

–Använd modellen

$$T_{ic} = T_c - \varepsilon_{ic}(\dots)(T_c - T_{cool})$$

Temperaturmodeller – Avgastemperatur

Modelleringssprinciper

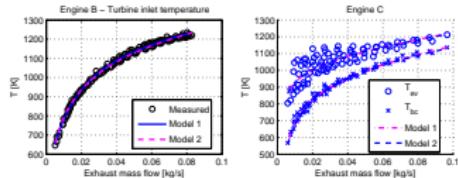
- Överbliven energi från den termodynamiska cykeln.
- Värmeöverföring från avgasrör, turbin och katalysator till omgivningen.

Omfattande material i boken

- Huvudbudskap:
–Det finns modeller!

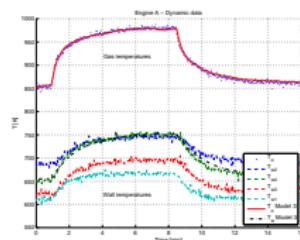
Avgastemperatur – Statisk modell – Validering

Temperaturen – starkt massflödesberoende



Avgastemperatur – Dynamisk modell – Validering

Dynamik: Gas (0.2s) – Sensor (2s) – Väggttemperatur (200s)



Innehållsförteckning

Kursinformation

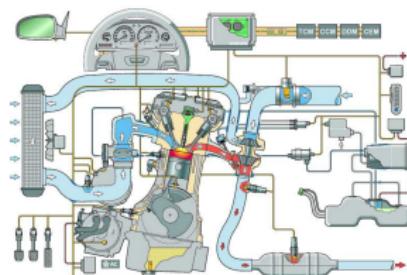
Motor – Repetition

Motor – MVEM forts.

Motor – Överladdning och nedskalning

Motor – Turbo prestanda och modellering

Grundläggande om turbo

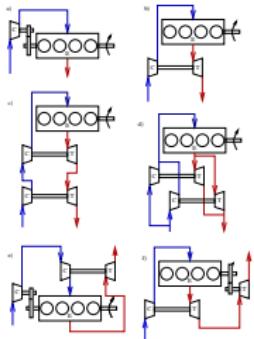


Överladdning – Supercharging

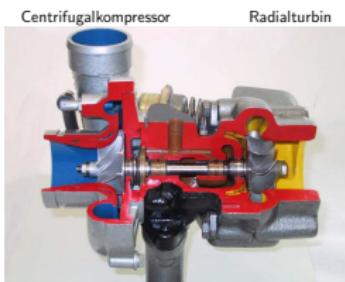
Definition – Från kompendiet

"Supercharging is the collected name for several methods that increase the intake air density, i.e. methods that charges extra air to the cylinder, and one particular method is called turbocharging."

Metoder för överladdning



Ett turboaggregat

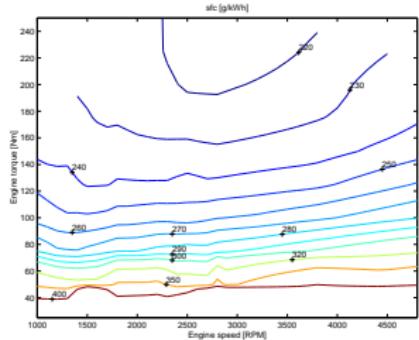


Nedskalning och överladdning

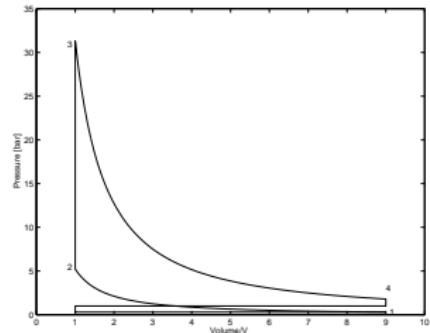
Betrakta ett fordon som kan utrustas med två olika motorer.

- ▶ Varför ger en stor motor högre bränsleförbrukning än en liten?
- ▶ Svaret ligger i att motorn alltid körs på dellast.

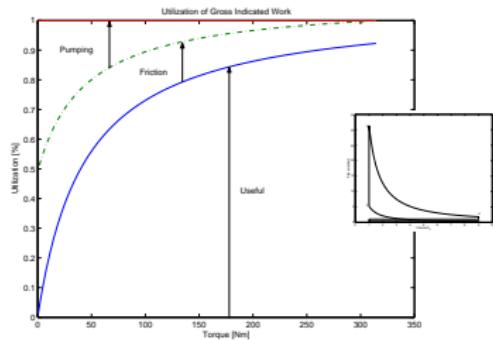
Nedskalning – Dellastförluster



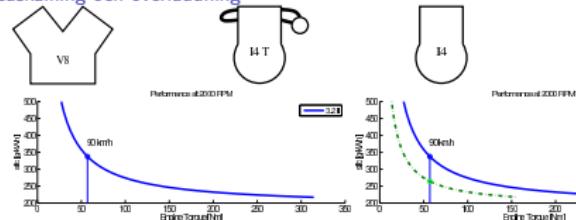
Hur utnyttjas bruttoarbetet?



Hur utnyttjas bruttoarbetet (i en 3.2 liters motor)?

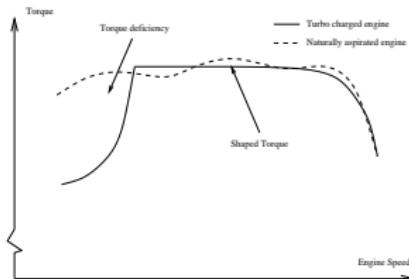


Nedskalning och överladdning



- ▶ Bränsleförbrukning som funktion av last.
- ▶ Mindre motor, 1.6 liter, är mer effektiv ...
 - ▶ ... men mindre roligt att köra.
- ▶ Turboladdning av 1.6 liters motorn.
 - ▶ förbättrad bränsleförbrukning utan förlorad accelerationsprestanda.
 - ▶ turbofordräning, och liten effektivitetsförlust.

Turboladdning och momentkaraktäristik



Innehållsförteckning

Kursinformation

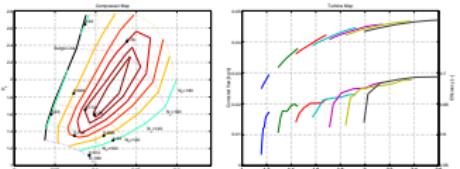
Motor – Repetition

Motor – MVEM forts.

Motor – Överladdning och nedskalning

Motor – Turbo prestanda och modellering

Kompressor- och turbinprestanda – Mappar



$$\text{Pressure ratio } \Pi_c = \frac{\rho_2}{\rho_{11}}$$

–Korrigerat massflöde och korrigerad hastighet

–Effektivitet

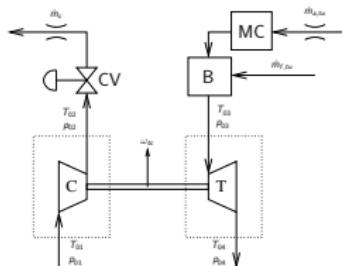
–Hur bestäms kompressor- och turbinprestanda?

$$\text{Expansion ratio } \frac{1}{\Pi_t} = \frac{\rho_{12}}{\rho_{04}}$$

Kompressor- och turbinekvationer

På tavlan

Bestämning av kompressor- och turbinprestanda



C - Kompressor, T - Turbin, CV - reglerventil, B - brännare
MC - Mekanisk kompressor

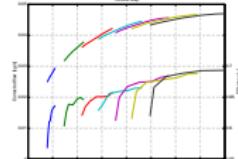
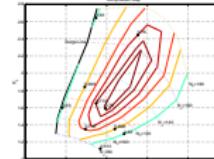
Kompressor och Turbin – Modeller

Grundläggande princip – Generaliseringar restriktioner i MVEM

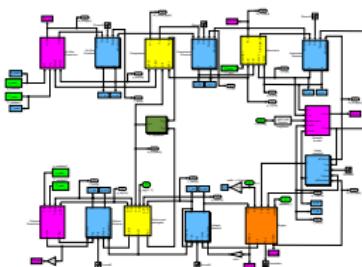
$$\dot{m} = f_1(\Pi, \omega_{tc})$$

$$\eta = f_2(\Pi, \omega_{tc})$$

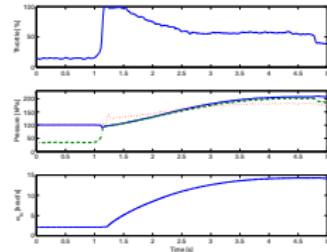
$$W = f_3(\Pi, \omega_{tc}, T_{in})$$



En MVEM för en Turbomotor



Stegsvär för turbomotor - Turbo lag



Innehållsförteckning

Kursinformation

Motor – Repetition

Motor – MVEM forts.

Motor – Överladdning och nedskalning

Motor – Turbo prestanda och modellering