

# Innehållsförteckning

## TSFS05 – Fordonssystem – Fö 14

Repetitionsföreläsning, Avslutning

Lars Eriksson - Kursansvarig

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

December 6, 2011

### Introduktion

### Motor

### Drivlina

### Diagnos och avslutning

## Fordonssystem

## Fordonssystem

Fordon är idag datoriserad maskiner.

- ▶ Nya mekanisk lösningar. Dessa möjliggörs av och förlitar sig på existensen av moderna reglersystem.
- ▶ Nya metoder för signaltolkning.
- ▶ Tillgänglighet till beräknings- och nätverksteknik öppnar helt nya möjligheter.

Fordonsdesign utvecklas därför till **samdesign** av mekanik- och reglersystem.

Uppgifterna för sådana förbättrade lösningar är många men huvudmålen är att sträva efter:

- ▶ Effektivitet, vilket ger sänkt bränsleförbrukning.
- ▶ Emissionerna måste vara låga för att skydda miljön.
- ▶ Körbarhet är viktigt för kunden.
- ▶ Säkerhet är också en nyckelfråga.

### Kursens mål är att

ge en förståelse för *dagens fordonsystem* och grunden för att *utveckla framtidens fordonsystem*, och dessutom att gå tillräckligt djupt för att se samspelet mellan den grundläggande fysiken i fordonsystemen och möjligheterna för reglering.

## Innehållsförteckning

## Motor

### Introduktion

### Motor

Grunder

Motormodellering

Motorreglering

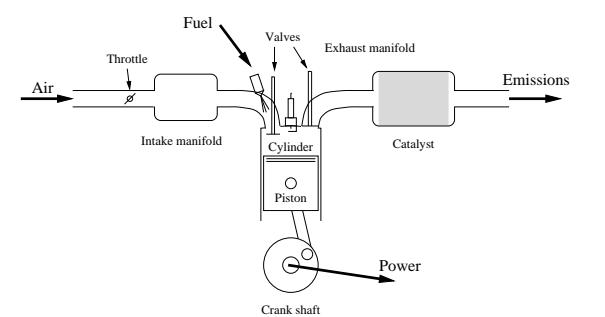
Turbo

Diesel och avancerade koncept

### Drivlina

### Diagnos och avslutning

### Luft och bränsle

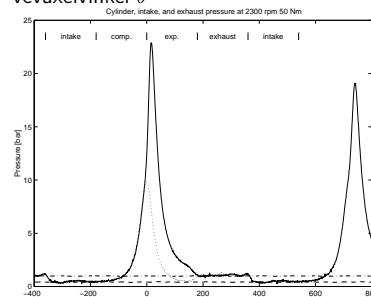


## Motor – Begrepp

## Motor

- ▶ Bromsat (moment, effekt, MEP, ... )
- ▶ Indikerat (moment, effekt, MEP, ... ), brutto och netto (gross or net)
- ▶ Formel för  $V = V(\theta)$
- ▶ Fyllnadsgrad (volumetric efficiency)
- ▶ Fyrtaktscykeln - händelser
- ▶ Förbränningsstökiometri, luftbränsleförhållande: (A/F),  $(A/F)_s$ ,  $\lambda$ ,  $\phi$

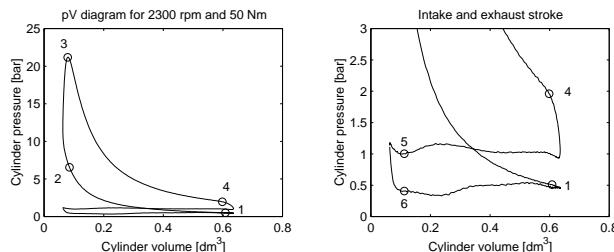
Uppmätt indikatordiagram – Cylindertryck som funktion av vevaxelvinkel  $\theta$



Hur skall vi analysera detta?

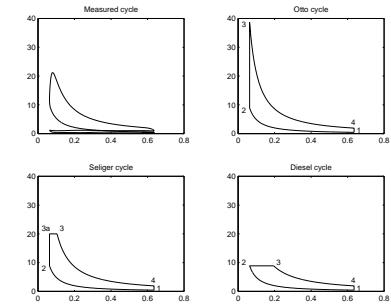
## Motor

### Samma indikatordiagram omräknat till pV-diagram



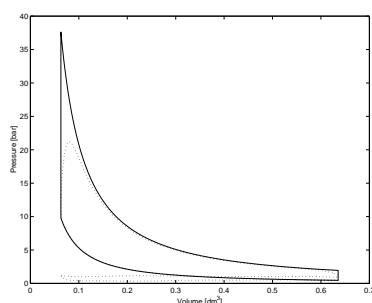
## Motor

### Termodynamiska cykler som modell av uppmätt indikatordiagram



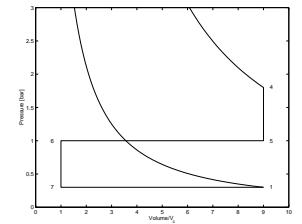
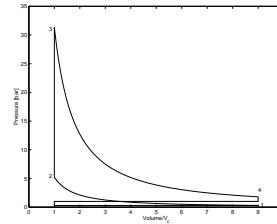
## Motor

### Modellanpassning av Otto-cykel till uppmätt indikatordiagram.



## Motor - Principer

Modell: Otto-cykel med pumpförluster.



Dellast (throttled);  
 $p_i = 0.3 \text{ bar}$  och  $p_e = 1 \text{ bar}$ .

$$W_{\text{pump}} = V_d \text{ PMEP} = V_d (p_e - p_i)$$

## Motor - Principer

Momentmodellen  $M_e 4 \pi = W_e = W_{ig} - W_{\text{pump}} - W_{\text{fric}}$

Otto:

$$\eta_{f,i} = 1 - \frac{1}{r_c^{\gamma-1}}$$

Diesel:

$$\eta_{f,i} = 1 - \frac{1}{r_c^{\gamma-1}} \frac{\beta^\gamma - 1}{(\beta - 1)\gamma}$$

Seliger:

$$\eta_{f,i} = 1 - \frac{1}{r_c^{\gamma-1}} \frac{\alpha\beta^\gamma - 1}{\alpha(\beta - 1)\gamma + \alpha - 1}$$

► Utgår från tillgänglig energi

$$W_{ig} = m_f q_{HV} \tilde{\eta}_{ig}(\lambda_c, \theta_{ign}, r_c, \omega_e, V_d)$$

► Dra bort ideal Ottocykeln samt verkliga förluster

$$\tilde{\eta}_{ig}(\lambda_c, \theta_{ign}, r_c, \omega_e, V_d) = \left(1 - \frac{1}{r_c^{\gamma-1}}\right) \cdot \eta_{ig, ch}(\omega_e, V_d) \cdot \min(1, \lambda_c) \cdot \eta_{ign}(\theta_{ign})$$

► Optimal tändtidpunkt beror på ..., momentkurvan på ...

$$\eta_{ign}(\theta_{ign}) = 1 - C_{ign} \cdot (\theta_{ign} - \theta_{ign,opt}(\omega_e, m_f, \lambda, \dots))^2$$

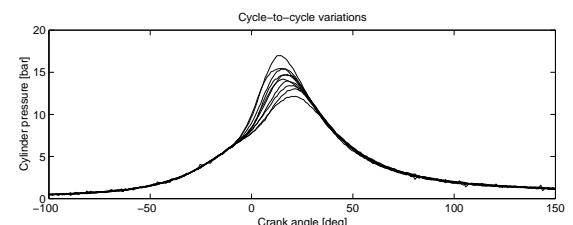
► Pump- och friktionsförluster

$$W_{\text{pump}} = V_d (p_e - p_i) \quad W_{\text{fric}} = V_d \cdot \text{FMEP}(N)$$

## Motor - Principer

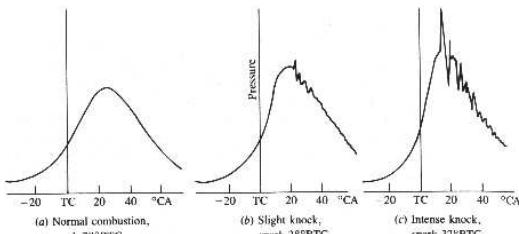
### Cykel-till-cykel-variationer

#### Tio cykler (stationäritet)



Snabbaste cykeln – Störst sannolikhet för knack.

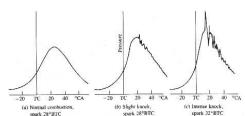
## Knack



Oktantal – Bränslets motståndsförmåga mot knack

## Implementering och experimentell utvärdering av en ny styrstrategi för knackreglering

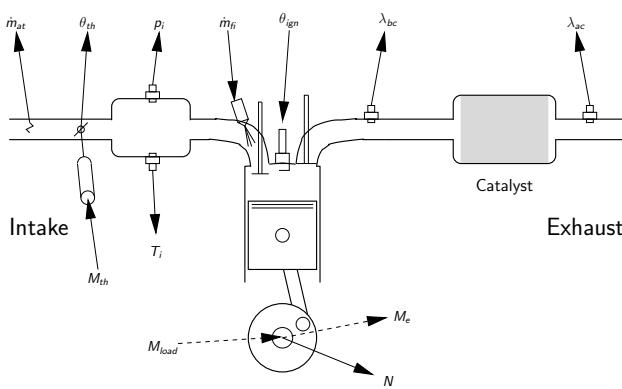
- Utnyttja stokastisk modell
- Beräkna knackgräns teoretisk
- Reglera mot knackgränsen
- Algoritmutveckling i FS labb
- Utvärdering tillsammans med Villanova University, USA



## Motor - Modellering

Ett sensor - aktuator perspektiv:

Samband mellan sensorer och aktuatorer, MVEM.



## Motor - Modellering

Insprutad bränslemängd – flöde

$$\dot{m}_{fi} = \frac{N n_{cyl}}{n_r} m_{fi} = N c (t_{inj} - t_0(u_{batt})) \quad (4)$$

Bränslefilmsdynamik

$$\frac{dm_{fp}}{dt} = X \dot{m}_{fi} - \frac{1}{\tau_{fp}} m_{fp} \quad (5)$$

$$\dot{m}_{fc} = (1 - X) \dot{m}_{fi} + \frac{1}{\tau_{fp}} m_{fp} \quad (6)$$

## Motor - Modellering

Vevaxeldynamik

$$\begin{aligned} J \frac{d\omega_e}{dt} &= M_e(p_i, N, \lambda, \theta_{ig}) - M_{fric}(N, p_i) - M_{load} \\ \frac{dN}{dt} &= C \cdot (M_e(p_i, N, \lambda) - M_{load}) \end{aligned} \quad (9)$$

$M_{load} = M_{load}(N, i_g, \dots)$  – från drivlinan (koppling, växellåda, fordon, etc.).

## Introduktion

### Motor

Grunder

Motormodellering

Motorreglering

Turbo

Diesel och avancerade koncept

### Drivlina

### Diagnos och avslutning

## Motor - Modellering

Airflow through the intake (throttle) (trottel)

$$\dot{m}_{at}(\alpha, p_a, p_i, T_a) = \frac{p_a}{\sqrt{RT_a}} A_{th}(\alpha) C_{th}(\alpha) \Psi\left(\frac{p_i}{p_a}\right) \quad (1)$$

Airflow in the cylinder

$$\dot{m}_{ac}(N, p_i, T_i) = \eta_{vol}(N, p_i) \frac{V_d N p_i}{2 R T_i} \quad (2)$$

Pressure build-up in the intake (tryckuppbyggnad i insuget)

$$\frac{dp_i}{dt} = \frac{RT_i}{V_i} (\dot{m}_{at}(\alpha, p_a, p_i, T_a) - \dot{m}_{ac}(N, p_i, T_i)) \quad (3)$$

## Motor - Modellering

Air in the cylinder

$$\lambda = \frac{\dot{m}_{ac}}{\dot{m}_{fc}} \frac{1}{(A/F)_s} \quad (7)$$

Air at the sensor

$$\frac{d}{dt} \lambda_s(t) = \frac{1}{\tau_\lambda} (\lambda(t - \tau_d(n)) - \lambda_s(t)) \quad (8)$$

Air measurement (discrete sensor)

$$\lambda_{disc} = \begin{cases} 1 & \text{if } \lambda_s < 1 \\ 0.5 & \text{if } \lambda_s = 1 \\ 0 & \text{if } \lambda_s > 1 \end{cases}$$

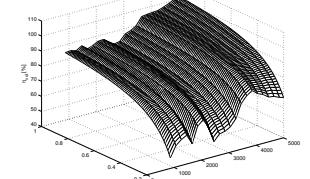
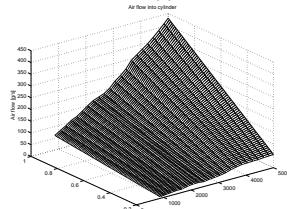
## Motor - Modellering

Motor maps describe the parameters in the equations.

Air mass in the cylinder (Air mass flow),  $\dot{m}_{ac}(N, p_i)$

Filling factor (volumetric efficiency),  $\eta_{vol}(N, p_i)$

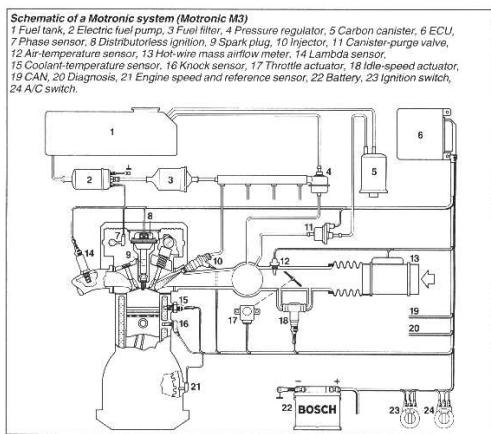
**OBS!** Motor maps are also used to describe control strategies.



## Modell från Cylindertryck till Hjul hastighet

**Bakgrund** I många fall är medelvärdesmodeller tillräckliga för att beskriva motorns funktion. I en medelvärdesmodell beaktas tillstånd som når sin jämvikts punkt inom ett eller ett fåtal motorcykler som statiska, och tillstånd som är långsammare representeras med tillståndsbeskrivningar.

**Uppdrag** Arbetet är inriktat på att ta fram en mer noggrann och fullständig modell som kan användas för att studera och simulera motorns arbete under en cykel, och sedan detaljstudera interaktionen mellan motor och drivlinna samt hur motorns momentvariationer påverkar hjulvarvalet och dess variationer. Mätningar på fordon på väg samt i fordonssystems nya labb i L-huset.



## Introduktion

### Motor

Grunder

Motormodellering

Motorreglering

Turbo

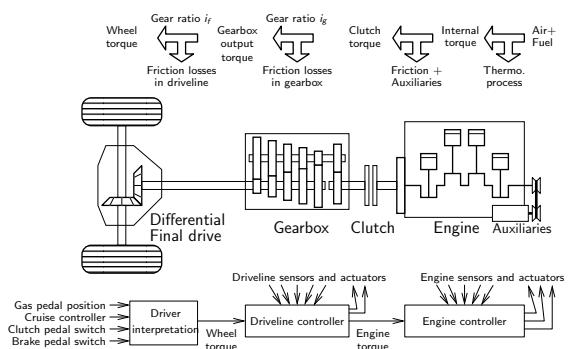
Diesel och avancerade koncept

## Drivlina

## Diagnos och avslutning

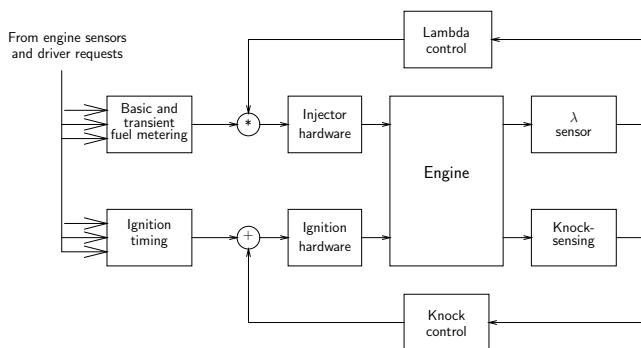
## Momentbaserad arkitektur

- ▶ Utgå från förarens begärda moment (moment vid hjulet)
- ▶ Följ det önskade momentet genom drivlinan till motorn
- ▶ Fördela verkställandet av momentet på motorns aktuatorer



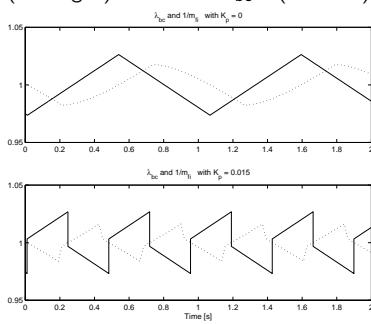
## De två huvudlooparna

Viktigaste reglerlooparna för bensinmotorer. Den översta är *lambda-regulatorn* och den nedersta är *tändningsregulatorn*.



## Motor - Reglering

Limit-cycle i mängden insprutat bränsle (heldragen) och i  $\lambda_{bc}$  (streckad).



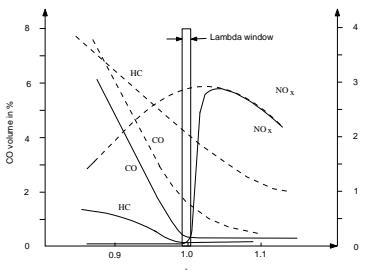
### Återkoppling av $\lambda_{bc}$ .

Analys: Grafisk, beskrivande funktion, eller Poincaré.

Designoptimering beror av katalysatoregenskaper.

## Motor - Principer

- ▶ Avgasrenings med trevägskatalysator - kräver  $\lambda$ -reglering
- ▶ Stationär och transient reglering med noggranhetskrav på %
- ▶ Gasspjäll-bränsleinsprutnings-koordination



## Motor - Reglering

### Tändningsreglering

- ▶ Tändtidpunkt - Tändningsvinkel - Ignition angle
- ▶ Tändenergi - Ladda spolen - Dwell time

## Tändningstidpunkt $\longleftrightarrow$ Cylindertyck och MFB

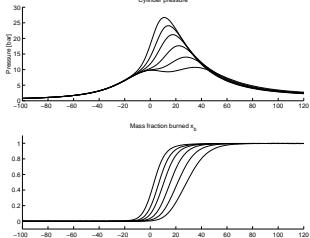
## Knackrisk som funktion av tändtidpunkt

Tändtidpunkten positionerar förbränningen relativt kolvörelsen

- PPP - Pressure Peak Position

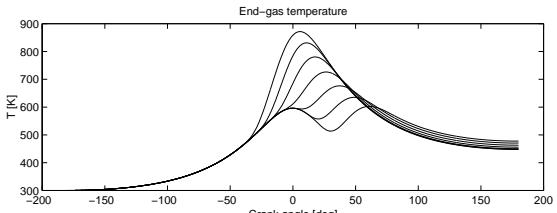
$$\blacktriangleright x_b(\theta) = \frac{m_{burned}(\theta)}{m_{total}}$$

Sex cylindertryck i arbetspunkten 2000 rpm 50 Nm.



Var finns tändtidpunkten?

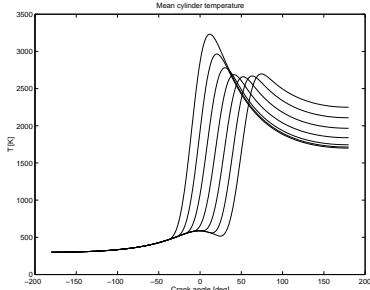
Var finns PPP och  $x_b = 0.5$ ?



- Ändgasttemperaturen för olika tändtidpunkter.
- Senare tändtidpunkt ger lägre temperaturer.
- Knackreglering

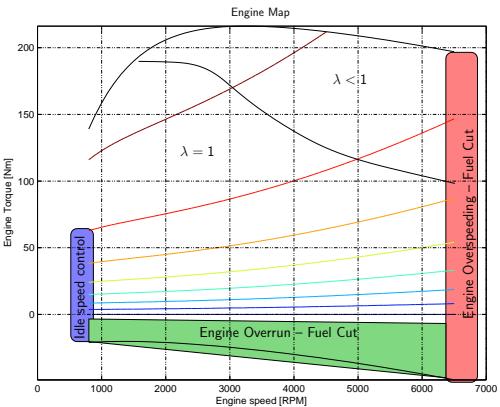
## Tändtidpunktens betydelse för emissionerna

Medeltemperatur för olika tändtidpunkter.



De höga maxtemperaturerna medför att mer  $NO_x$  bildas.

## Reglermoder i styrsystemet – Modbyten



## Motor - Reglering

## Innehållsförteckning

### Introduktion

#### Motor

Grunder  
Motormodellering  
Motorreglering

#### Turbo

Diesel och avancerade koncept

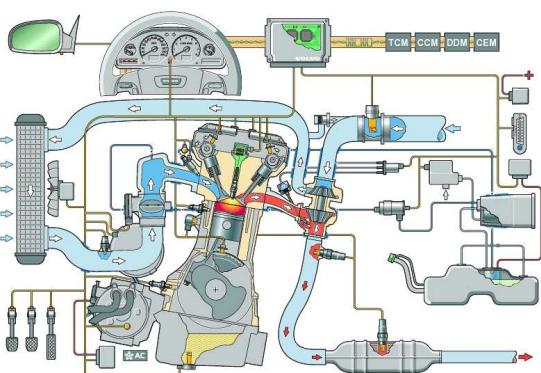
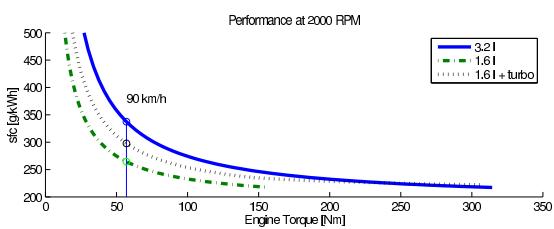
### Drivlina

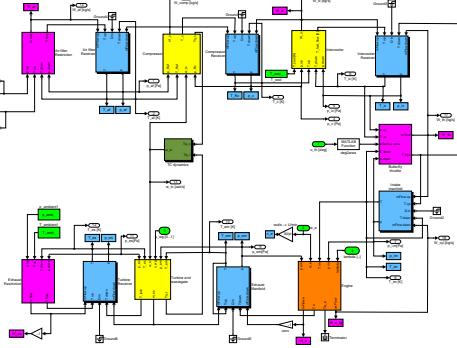
### Diagnos och avslutning

## Nedskalning och överladdning

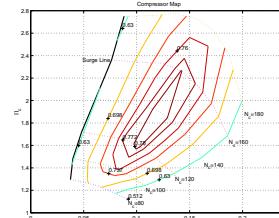
## Turbo – MVEM, Reglerloopar

3.2 liter  $\leftrightarrow$  1.6 liter  $\leftrightarrow$  1.6 liter turbo

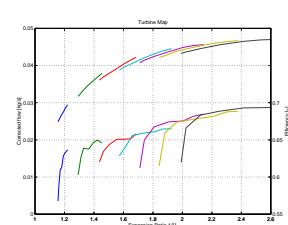




Turbonappar: Kompressormapp,



Turbinmapp.



## Grundekvationer för turbo

- ▶ Definitionerna av turbin- och kompressoreffektivitet
- ▶ Vid stationäritet – effektbalans

$$\dot{W}_c = \eta_m \dot{W}_t$$

$$\dot{W}_c = \dot{m}_c c_p (T_{02} - T_{01}) = \dot{m}_c c_p T_{01} \frac{1}{\eta_c} \left( \left( \frac{P_{02}}{P_{01}} \right)^{\frac{\gamma-1}{\gamma}} - 1 \right)$$

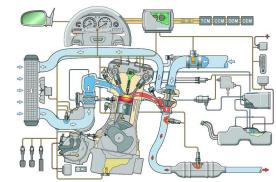
$$\dot{W}_t = \dot{m}_t c_p T_{03} \eta_t \left( 1 - \left( \frac{P_{04}}{P_{03}} \right)^{\frac{\gamma-1}{\gamma}} \right)$$

- ▶ Vid samma laddtryck  
Sämre effektivitet – Högre mottryck på avgassidan (pumparbete)

## Reklamavbrott - Exjobb - SAAB

### Ny styrstrategi för turbo

- ▶ Entalpi som bas vid beräkning av styrsignal för laddtryck
- ▶ Utförs för SAABs räkning
- ▶ Algoritmutveckling vid FS labb
- ▶ Mätningar i bil i Trollhättan



## Innehållsförteckning

### Introduktion

#### Motor

- Grunder
- Motormodellering
- Motorreglering
- Turbo
- Diesel och avancerade koncept

#### Drivlina

#### Diagnos och avslutning

## Diesel- och bensinmotorer – De stora skillnaderna

|                          | Bensin<br>(Spark Ignited)                   | Diesel<br>(Compression Ignited)                             |
|--------------------------|---|---|
| Bränsle                  | Bensin                                      | Diesel  |
| Luftintag                | Trottel                                     | Raka rör  |
| Bränsleinsprutning       | I insugningsystemet                         | Direkt i cylindern  |
| Laständring              | Luftflöde $p_i$                             | Bränslemängd $Q_i n$  |
| Luft- & bränsleblandning | Homogen                                     | Stratifierad  |
| Förbränningstart         | Tändgnista                                  | Självantänder   |
| Förbränningstyp          | Förbländad                                  | Diffusion   |
| Emissioner               | $CO$ , $HC$ och $NO_x$<br>3-vägskatalysator | $NO_x$ och partiklar<br>partikelfälla<br>de-nox-katalysator |
| $r_c$                    | 8–12  | 12–24   |
| $\lambda$                | 0.5–1.5                                     | >1.1  |

## Motor - Avancerade koncept

- ▶ Nya?
- ▶ Överladdning (Super charging), nedskalning (analys)
- ▶ Turbo (Wastegate, reglering)
- ▶ Variable compression ( $v\epsilon$ )
- ▶ Jämförelse mellan Bensin och Dieselmotorn
- ▶ Gasoline direct injection GDI
- ▶ **Styrsystem** är basen

## Reklamavbrott - Exjobb - Scania

### $\lambda$ -återkopplad reglering av dieselmotor

**Bakgrund** Traditionellt sett regleras ottomotorer (bensinmotorer) med hjälp av lambdasonder medan dieselmotorn regleras med motsvarande beräknat lambda. Moderna lättare dieselmotorer för personbilar har på senare år börjat införa lambdasonder.

**Beskrivning** Arbetet består av att utveckla och verifiera grundläggande modeller i motorns gasflödesreglering med mål att återkoppla motorn med information från lambdasonden. Lämpligen inleds jobbet med en förstudie av på marknaden tillgängliga sensorer för mätning av lambda och en teoretisk studie av hur stora/snabba avvikelse som kan detekteras. Arbetet kommer att innehålla mestadels teoretiska moment samt modellering.

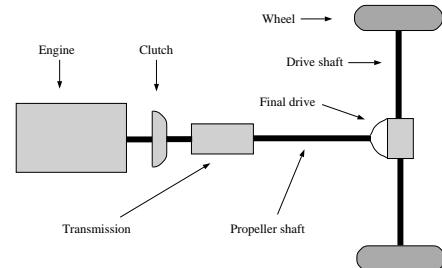
Introduktion

Motor

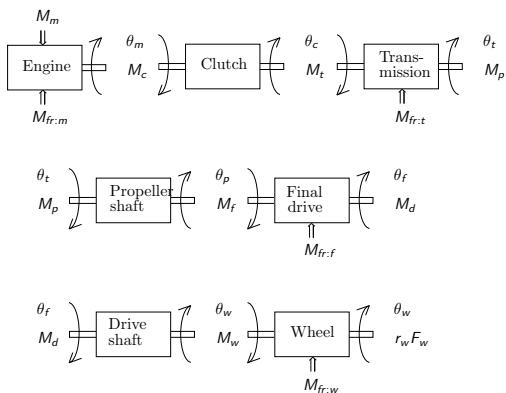
Drivlina

Modellering  
Reglering

Diagnos och avslutning



## Drivlina - Modellering



## Stel drivlina – Samverkan: motor och fordon

Stel drivlina

Effektkonsumtion

$$P_w = F_w(v) \cdot v$$

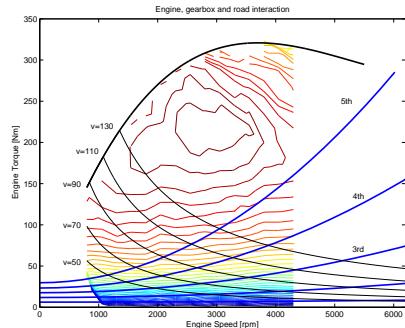
$$F_w(v) = f_0 + f_1 v^2$$

Effektproduktion

$$P_e = T_e \cdot \omega_e$$

Drivlineeffektivitet

$$\eta_t = P_e / P_w$$



## Drivlina - Modellering

## Enkelt exempel (stel drivlina)

Illustrerar följande viktiga idéer:

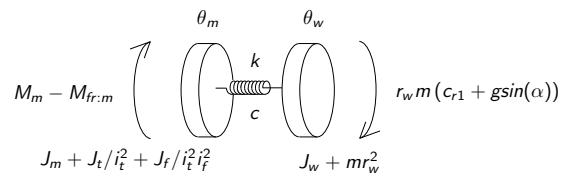
- ▶ friläggning av komponenter i drivlina
- ▶ systematik
- ▶ fordonets massa som effektivt tröghetsmoment
- ▶ spegling av tröghetsmoment med  $i^2$

## Drivlina - Modellering

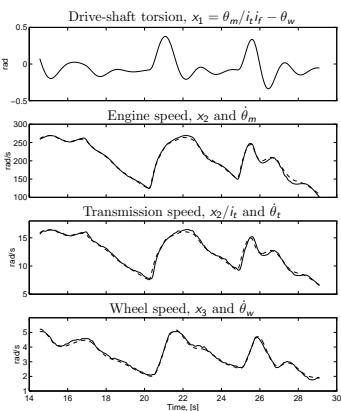
## Utvägning av enkelt exempel – Torsionsmodellering

Illustrerar följande viktiga idéer:

- ▶ torsionsmodellering
- ▶ val av tillstånd



## Drivlina - Modellering



## Drivlina - Modellering

Är modellen perfekt?

Vilken är nu den svagaste länken, dvs den viktigaste omodellerade effekten som behövs för att förklara data?

- ▶ Kopplingsdynamik?
- ▶ Kardandynamik?
- ▶ Sensordynamik?
- ▶ Olinjäritet?

Introduktion

Motor

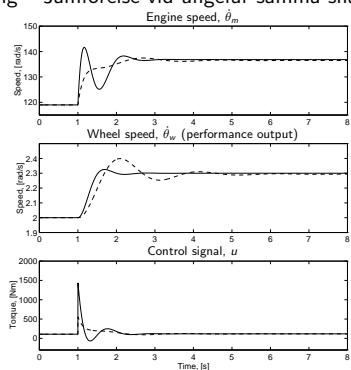
Drivlina

- Modellering
- Reglering

Diagnos och avslutning

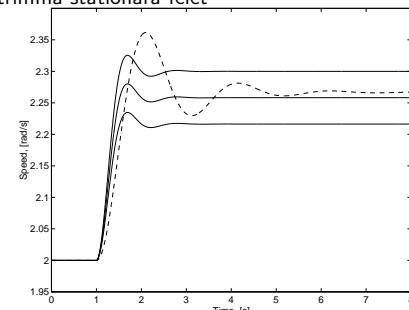
## Drivlina - Reglering

Aktiv dämpning – Jämförelse vid ungefär samma snabbhet.



## Drivlina - Reglering

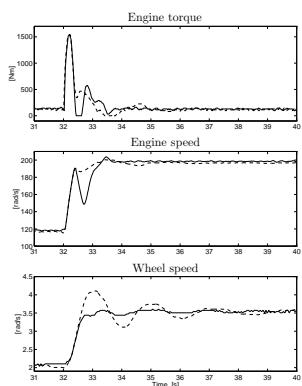
Man kan trimma stationära felet



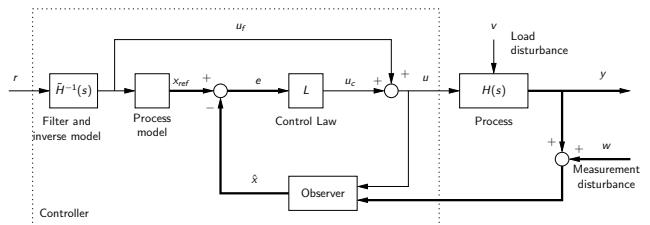
Stationära felet skilt från noll kan vara intressant för körkänslan

## Drivlina - Reglering

Fältförök



## Modellbaserad Reglering



Modellbaserad reglering

- ▶ Linjär modell för observatörsdesign
- ▶ Linjär modell för återkopplingsförstärkning
- ▶ Detaljerad olinjär modell för verifiering

## Drivlina

Reklamavbrott - Exjobb - Vicura (f.d. SAAB Växellådor)

Kommentar om kurskraven:

- ▶ Grundläggande modeller
- ▶ Räkningar på dessa
- ▶ Översikt

Se övningshäftet (desamma som gamla tentauppgifter):

- ▶ Problem
- ▶ Kunskapsfrågor

4 olika exjobb (se separata beskrivningar)

- ▶ Momentstöd med elmotor under ett AMT växlingsförflopp.
- ▶ Optimal gaffelstyrning för elektromekanisk DCT.
- ▶ Optimal positionsreglering av elektromekanisk aktuering av kopplingar i en DCT.
- ▶ Optimal reglering av variator i CVT.

Introduktion

Motor

Drivlinor

Diagnos och avslutning

- ▶ Lagkrav: Drivet av funktionskrav över fordonets hela livslängd.
- ▶ Lagkrav: OBD
- ▶ Lagkrav: OBD-II
- ▶ MIL-lampa, DTC, Freeze frame data, SCANTOOL
- ▶ Vad skall detekteras?
- ▶ Diagnosmetodik

## Reklampaus - Exjobb - Scania

Ny nivådiagnos för lastbilstank

**Bakgrund** Bakgrund Med skärpt emissionslagstiftning blir tillåtna konstruktionstoleranser allt lägre. Ett nytt lagkrav innebär att förbrukningstakten hos urea måste detekteras med en högre noggrannhet än tidigare. Beskrivning av examensarbetet Målet med arbetet är att undersöka ett nytt koncept för nivåmätning.

**Uppdrag** Arbetet består av att utvärdera konceptets styrkor och svagheter, att identifiera mätnoggrannheten hos konceptet samt att ta fram ett förslag till styrsystemsspecifikation. Arbetet kommer att innehålla mestadels teoretiska moment och modellering. För en kandidat med lastbilskörkort kan dock experimentella inslag förekomma.

## Tentamen

- ▶ 50 poäng  
Betyg 3 – 23 poäng  
Betyg 4 – 33 poäng  
Betyg 5 – 43 poäng
- ▶ Innehåll:  
20-30 poäng - uppgifter, nära vad som krävts i projektens förberedelser.  
10-20 poäng - uppgifter, anknytning till lektionerna.  
10- poäng - kunskapsuppgifter, från kompendiet och föreläsningar.
- ▶ Lektionskompendiet är en sammanställning av gamla tentauppgifter.
- ▶ Läshänvisningar till kompendiet på hemsidan.