

GORIVA

- Da bi se neka tvar općenito mogla smatrati gorivom, moraju biti udovoljeni sljedeći osnovni preduvjeti:
- da se prilikom izgaranja oslobađa toplina;
 - da su na raspolaganju dovoljne količine;
 - da je omogućena eksplotacija;
 - da ima prihvatljivu cijenu.

❖ PODJELA GORIVA

- **Prema agregatnome stanju:**
 - kruta goriva;
 - tekuća goriva;
 - plinovita goriva.
- **Prema postanku (porijeklu):**
 - prirodna goriva
 - prirodna kruta: drvo, treset, ugljen, uljni škriljci;
 - prirodna tekuća: nafta;
 - prirodna plinovita: zemni (prirodni) plin.
 - umjetna goriva
 - umjetna kruta: koks, briketi;
 - umjetna tekuća: loživo ulje, dizelsko gorivo, petrolej, benzin itd.;
 - umjetna plinovita: koksni plin, rafinerijski plin, grotleni plin, bio-plin, sintetski plin.
- **Nastanak konvencionalnih (fosilnih, organskih) goriva:**

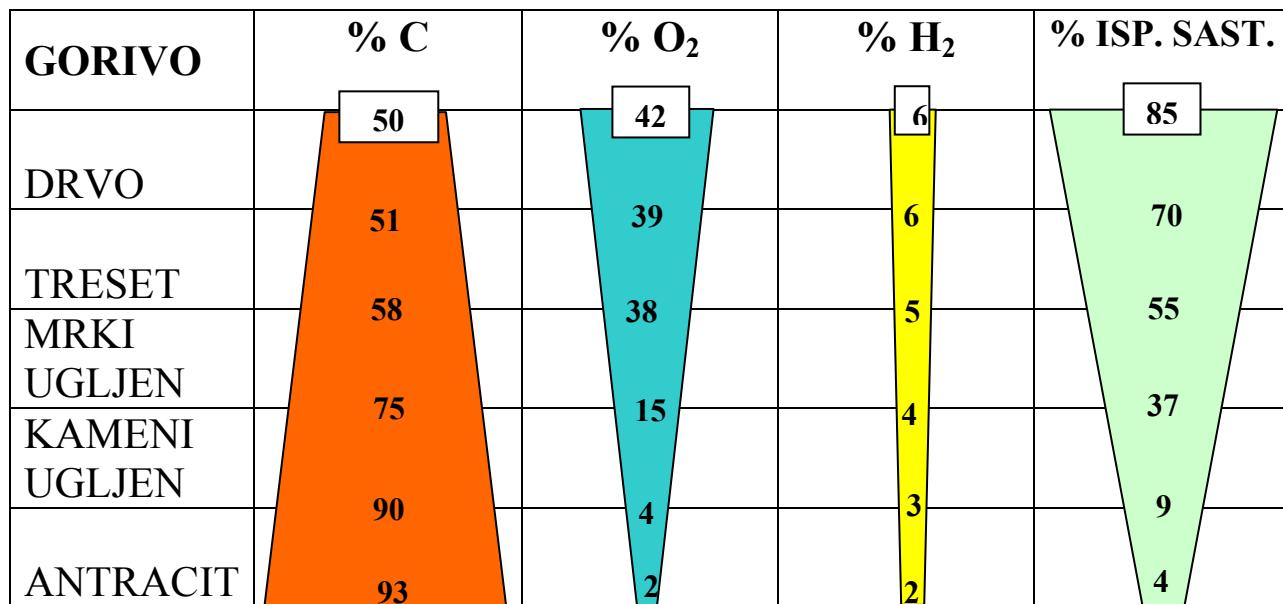
K A R B U R I Z A C I J A

Transformacija organskih masa pod djelovanjem visokoga tlaka i temperature:
 -povećavanje koncentracije C
 -smanjivanje koncentracije O, i H,



FOSILNO
GORIVO

Usporedni sadržaj elemenata u zavisnosti o starosti i kvaliteti goriva



TOPLINSKA VRIJEDNOST GORIVA ↓

❖ SASTAV GORIVA

Kruta i tekuća goriva se sastoje u osnovi od dva dijela:

- goriva materija;
- ne-goriva (balastna materija): pepeo i voda.

- **Sastojci goriva:**

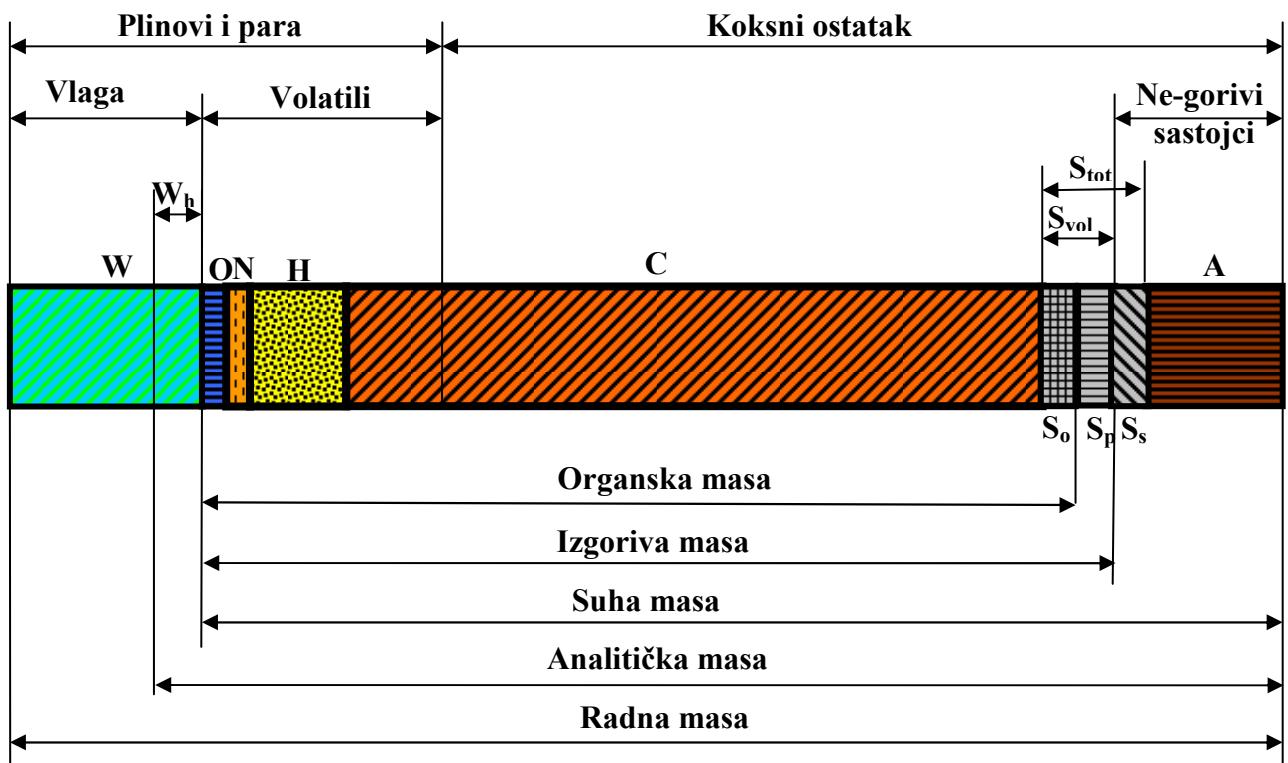
- **Ugljik (C)**
- **Vodik (H)**
- **Kisik (O)**
- **Dušik (N)**
- **Sumpor (S)**
- **Dušik (N)**
- **Pepeo (A)**
- **Voda (W)**

$$m_{C(\%)} + m_{H(\%)} + m_{O(\%)} + m_{N(\%)} + m_{S(\%)} + m_{A(\%)} + m_{W(\%)} = 100$$

$$m_C + m_H + m_O + m_N + m_S + m_A + m_W = 1$$

- Sastav goriva obzirom na stanje analizirane mase:

- **Radna masa:** $m_C^r + m_H^r + m_O^r + m_N^r + m_S^r + m_A^r + m_W^r = 1$
- **Analitička masa:** $m_C^a + m_H^a + m_O^a + m_N^a + m_S^a + m_A^a + m_W^a = 1$
- **Suha masa:** $m_C^s + m_H^s + m_O^s + m_N^s + m_S^s + m_A^s = 1$
- **Izgoriva masa:** $m_C^g + m_H^g + m_O^g + m_N^g + m_{S,vol}^g = 1$
- **Organska masa:** $m_C^o + m_H^o + m_O^o + m_N^o + m_S^o = 1$



- **Radna masa** goriva je masa onoga oblika goriva koje se isporučuje na mjesto potrošnje.
- Nakon sušenja, odnosno nakon oslobođanja slobodne vlage, dobiva se **analitička masa goriva**. Preostala vlaga u gorivu je higroskopna vlaga (W_h).
- Grijanjem na $102 - 105 {}^\circ\text{C}$ oslobađa se cjelokupna vlaga te tada preostaje **suha masa goriva**.
- **Izgoriva masa goriva** sadrži elemente organske materije te gorivi anorganski spoj sumpora (pirit - FeS_2).
- Ukupna količina sumpora u gorivu sastoji se iz dijela koji ulazi u organske gorive spojeve (S_o), anorganski gorivi dio (pirit - FeS_2) te u sulfatne ne-gorive spojeve (S_s).

$$S_{tot} = S_{vol} + S_s = S_o + S_p + S_s$$

- **Organska masa** goriva je izgoriva masa umanjena za piritni sumpor.
- **Gorivi elementi** u gorivu jesu:
 - ugljik (C)
 - vodik (H)
 - sumpor (S)
- **Plinovita goriva** su smjese gorivih i negorivih plinova (zavisno od vrste i porijekla):
 - metan (CH_4), etan (C_2H_6), propan (C_3H_8), butan (C_4H_{10}),
 - sumporovodik (H_2S), ugljik-monoksid (CO), ugljik dioksid (CO_2) i dr.

❖ TOPLINSKA VRIJEDNOST GORIVA

- **Toplinska vrijednost goriva** predstavlja količinu topline koja se razvija pri potpunome izgaranju jedinice količine goriva; (kJ/kg), (kJ/m_n^3);
- **Gornja toplinska vrijednost goriva (H_g)** je količina topline koja se oslobađa potpunim izgaranjem jedinice količine goriva u uvjetima kada se nastala vodena para iz dimnih plinova kondenzira te kada se dimni plinovi ohlade na temperaturu od 0°C .
- **Donja toplinska vrijednost goriva (H_d)** razlikuje se od gornje toplinske vrijednosti za veličinu latentne topline isparivanja (kondenzacije) vodene pare iz dimnih plinova, koja nastaje iz sadržane vlage i vodika u gorivu.
- **Toplinska vrijednost određuje se:**
 - laboratorijski pomoću kalorimetra;
 - analitički na bazi sastava goriva

- **Za kruta i tekuća goriva:**

Donja toplinska vrijednost

$$H_d = 34000m_C + 120000 \left(m_H - \frac{m_O}{8} \right) + 10500m_S - 2500m_W \quad [\text{kJ/kg}]$$

Prema Mendeljejevoj formuli:

$$H_d = 33900B + m_C + 103000m_H + 10900(m_O - m_S) - 2500m_W \quad [\text{kJ/kg}]$$

Gornja toplinska vrijednost

$$H_g = H_d + H_W = H_d + 2500(9m_H + m_W) \quad [\text{kJ/kg}]$$

- **Za plinovita goriva:**

$$H_d = \sum r_i H_{d,i} = r_{H_2} H_{d,H_2} + r_{CO} H_{d,CO} + r_{CH_4} H_{d,CH_4} + r_{C_2H_6} + \dots \quad [\text{kJ/m}_n^3]$$

gdje je:

- r_i - volumni udjel pojedinog gorivog plina u plinskoj smjesi;
- $H_{d,i}$ - donja toplinska vrijednost pojedinog gorivog plina (kJ/m_n^3).

❖ GLAVNE TEHNIČKE KARAKTERISTIKE KRUTIH GORIVA

- **Sadržaj i sastav pepela**

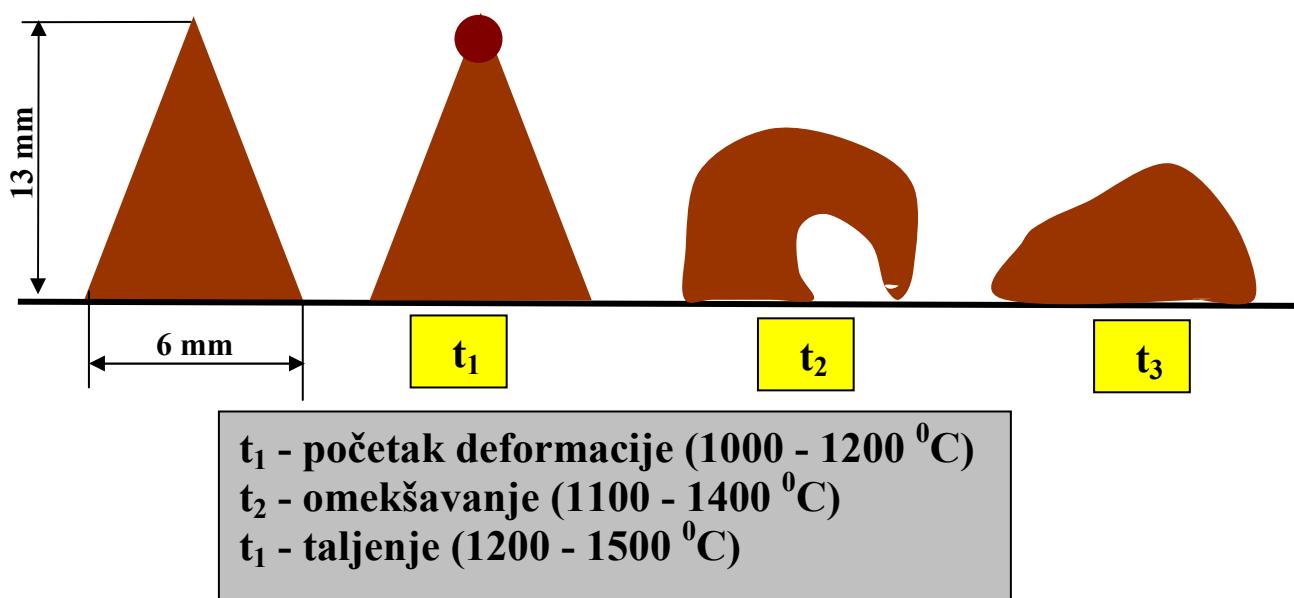
Ova karakteristika je važna za projektiranje sustava za otpepeljivanje odnosno odšljakivanje generatora pare (odstranjivanje pepela i šljake iz generatora pare).

Pepel uglavnom čine složeni spojevi aluminijevih i silicijevih oksida, sulfata i karbonata: SiO_2 , Al_2O_3 , CaO , MgO , K_2O , NaO , FeO , Fe_2O_3 i drugi spojevi.

- **Temperatura taljenja pepela**

Ova karakteristika važna je radi sprječavanja lijepljenja pepela na ogrjevnim površinama kao i za izvedbu načina odvođenja pepela iz ložišta.

- Temperatura teljenja pepela: $600 - 2900^{\circ}C$
- Temperatura teljenja pepela utvrđuje se tzv. standardnim konusnim testom



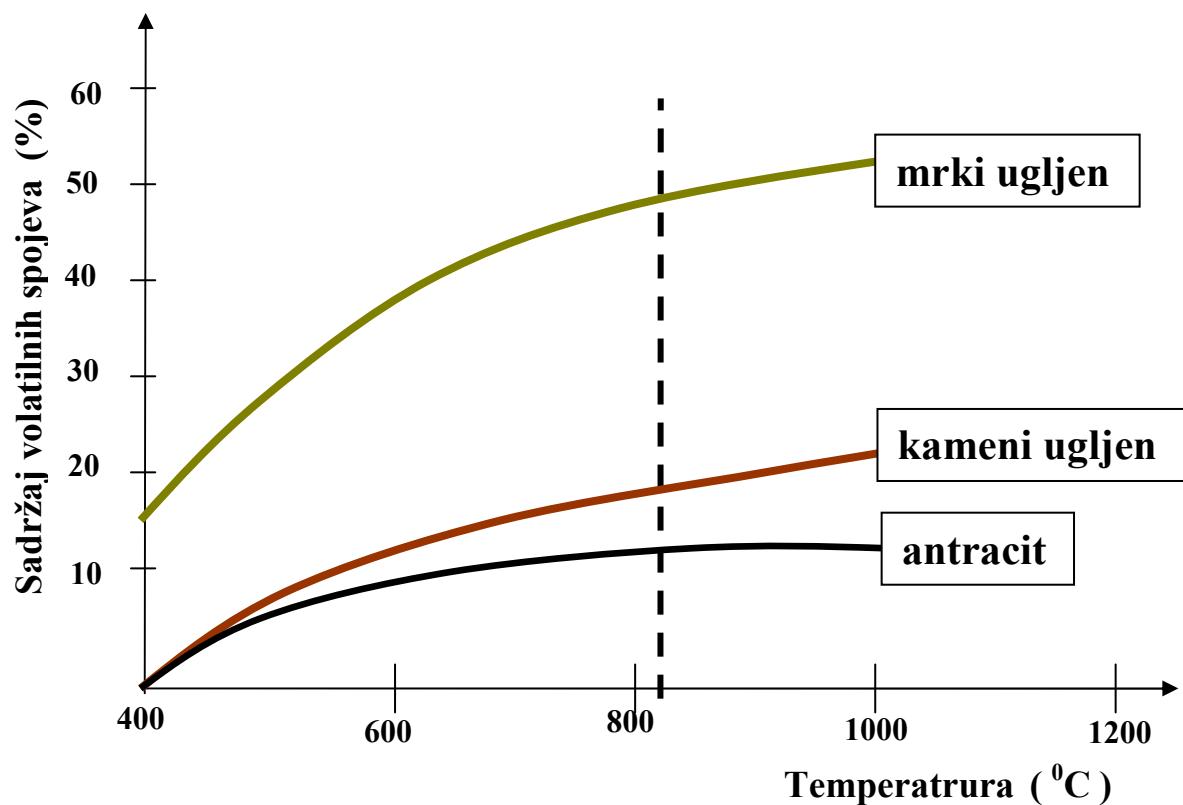
- **Sadržaj volatilnih spojeva**

Volatili su plinoviti sastojci (CO , H_2 , CH_4 i sl.) koji se oslobođaju iz goriva pri povišenim temperaturama.

Ova karakteristika ukazuje na sklonost goriva zapaljenju.

Temperatura samozapaljenja volatilnih sastojaka je $350 - 600 \text{ }^{\circ}\text{C}$.

Sadržaj volatila određuje se standardnim testom - grijanjem na temperaturi $850 \pm 25 \text{ }^{\circ}\text{C}$ (bez prisutnosti zraka) u trajanju 7 minuta, pri čemu se utvrđuje volumni udjel oslobođenih plinovitih sastojaka.



- **Koksni ostatak**

- Utvrđuje se standardnim laboratorijskim testom.
- Zavisi od vrste goriva (ugljena).
- Pokazuje sklonost stvaranju koksa i paljenju goriva.
- Temperatura samozapaljenja koksнога остатка је $900 - 1200^{\circ}\text{C}$.

- **Sadržaj vlage**

- slučajna (gruba) vlag
 - adsorbirana vlag
 - čelijska vlag
 - vezana vlag
- ▲ 102 - 105 $^{\circ}\text{C}$

Utjecaj vlage u gorivu:

- smanjuje toplinsku vrijednost goriva
- povećava potrošnju goriva
- povećava koroziju
- povećava obujam izlaznih dimnih plinova.

- **Mehanička čvrstoća goriva (ugljena)**

- Određuje se standardnim testom (ASTM, CKTI).
- Utječe na meljavost ugljena (sklonost ugljena da se usitnjuje)
- Utječe na potrošnju energije za pogon mlinova za usitnjavanje ugljena.

❖ GLAVNE TEHNIČKE KARAKTERISTIKE TEKUĆIH GORIVA

- **Gustoća**
- **Viskoznost (kinematska)**

Zavisnost kinematske viskoznosti o temperaturi:

$$\ln \nu = C_1 e^{-C_2 t}$$

gdje je:

ν - konematska viskoznost goriva

C_1 i C_2 - karakteristične konstante zavisne o vrsti goriva,

t - temperatura goriva (^0C).

Granica pumpabilnosti za cjevovodni transport:

- $8,0 \times 10^{-4}$ do $10,0 \times 10^{-4}$ [m^2/s]
ili ~ 110 do 140 ^0E

Za raspršivanje goriva

- $0,2 \times 10^{-4}$ do $0,4 \times 10^{-4}$ [m^2/s]
ili ~ 3 do 5 ^0E

- Temperatura samopaljenja
- Temperatura paljenja
- Temperatura stinjavanja
- Koksni broj (Conradson test)
- Sadržaj vlage
- Sadržaj sumpora
- Sadržaj teških metala (V, Na)
- Sadržaj pepela

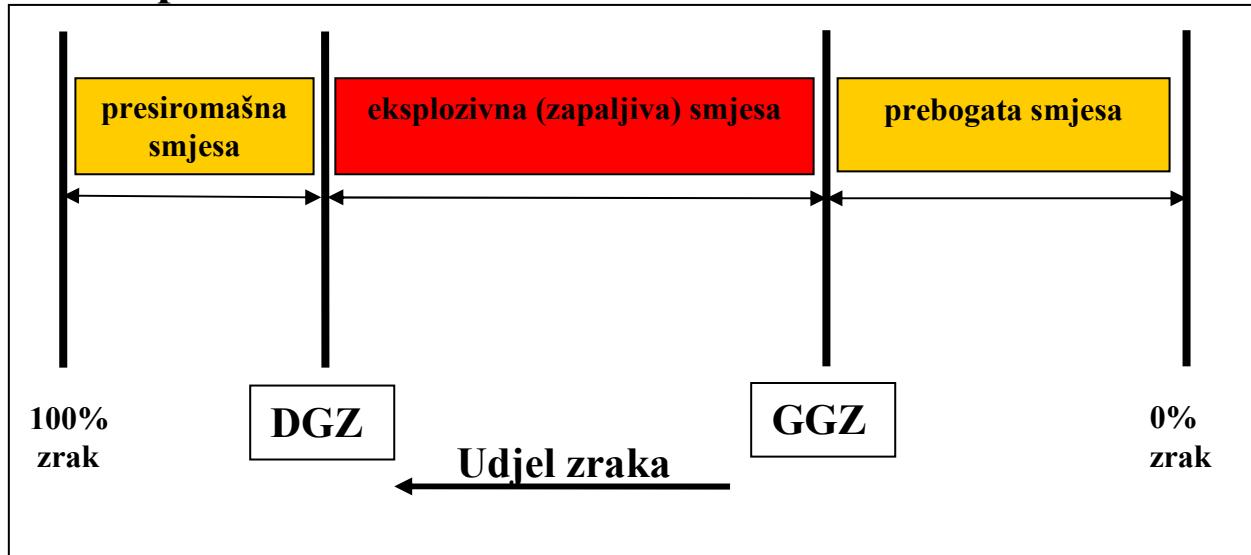
❖ GLAVNE TEHNIČKE KAKARTERISTIKE PLINOVITIH GORIVA

- **Gustoća, ρ**

- **apsolutna [kg/m_n³]**
- **relativna (prema zraku)**

$$\rho_r = \frac{\rho}{\rho_{zr}} = \frac{\rho}{1,293}$$

- **Eksplozivnost**



- **Donja granica zapaljivosti plinske smjese (DGZ):**

$$DGZ = \frac{100}{\frac{V_1}{DGZ_1} + \frac{V_2}{DGZ_2} + \frac{V_3}{DGZ_3} + \dots}$$

- **Gornja granica zapaljivosti plinske smjese (GGZ):**

$$GGZ = \frac{100}{\frac{V_1}{GGZ_1} + \frac{V_2}{GGZ_2} + \frac{V_3}{GGZ_3} + \dots}$$

gdje su V_1, V_2, V_3 , itd. - volumni udjeli sastojaka u plinskoj smjesi (%).

- **Toksičnost (otrovnost)** - sadržaj CO, H₂S.

IZGARANJE

➤ Izgaranje → fizikalno - kemijski - egzotermni proces.

$$\begin{array}{ccc}
 & \downarrow & \downarrow & \downarrow \\
 & \text{miješanje} & \text{brza} & \text{oslobađanje} \\
 & \text{sa zrakom} & \text{oksidacija} & \text{topline}
 \end{array}$$

➤ Statika izgaranja - razmatranje početnih i krajnjih fizikalno-kemijskih stanja.

Statika procesa izgaranje temelji se na:

- **Avogardovom zakonu** - prema kojemu se u prostoru određenoga obujma, pri istome tlaku i temperaturi, nalazi uvijek isti broj molekula idealnog plina:

$$\begin{aligned}
 N &= 6,023 \times 10^{26} \text{ molekula/kmol} \\
 1 \text{ kmol} &= 22,4 \text{ m}_n^3
 \end{aligned}$$

- **Daltonovom zakonu** - prema kojem se kemijske reakcije izgaranja zbivaju prema definiranim količinskim odnosima koji se nazivaju stehiometrijski odnosi.

➤ **Dinamika izgaranja** - razmatranje fizikalno-kemijskih procesa (promjena) tijekom izgaranja.

❖ STEHIOMETRIJSKI ODNOSI IZGARANJA

- **Reakcija C → CO₂**



1kmol C + 1kmol O₂ → 1kmol CO₂ + 406800 kJ

12kg C + 32kg O₂ → 44kg CO₂ + 406800 kJ

12kg C + 22,4m_n³ O₂ → 22,4m_n³ CO₂ + 406800 kJ

1kg C + 1,866m_n³ O₂ → 1,866m_n³ CO₂ + 33900 kJ

- **Reakcija H → H₂O**



2kmol H₂ + 1kmol O₂ → 2kmol H₂O + 2x239400 kJ

4kg H₂ + 32kg O₂ → 36kg H₂O + 2x239400 kJ

4kg H₂ + 22,4m_n³ O₂ → 44,8m_n³ H₂O + 2x239400 kJ

1kg H₂ + 5,6m_n³ O₂ → 11,2m_n³ H₂O + 119700 kJ

- **Reakcija S → SO₂**



1kmol S + 1kmol O₂ → 1kmol SO₂ + 298700kJ

32kg S + 32kg O₂ → 64kg SO₂ + 298700kJ

32kg S + 22,4m_n³ O₂ → 22,4m_n³ SO₂ + 298700kJ

1kg S + 0,7m_n³ O₂ → 0,7m_n³ SO₂ + 9330kJ

- **Reakcija C → CO (nepotpuno izgaranje)**



2kmol C + 1kmol O₂ → 2kmol CO + 2x122400kJ

24kg C + 32kg O₂ → 56kg CO + 2x122400kJ

24kg C + 22,4m_n³ O₂ → 2x22,4m_n³ CO + 2x122400kJ

1kg C + 0,933m_n³ O₂ → 1,866m_n³ CO + 10200kJ

❖ KOLIČINA ZRAKA ZA IZGARANJE

- **Minimalna (teoretska) količina kisika za izgaranje**

$$V_{O,min} = 1,87m_C + 5,6m_H + 0,7m_S - \frac{m_o}{\rho_{O2}} \quad [\text{m}_n^3/\text{kg}_G]$$

$$\rho_{O2} = \frac{32}{22,4} = \frac{1}{0,7} \quad [\text{kg}/\text{m}_n^3]$$

$$V_{O,min} = 1,87m_C + 5,6\left(m_H - \frac{m_o}{8}\right) + 0,7m_S \quad [\text{m}_n^3/\text{kg}_G]$$

gdje su:

m_C, m_H, m_S, m_o , maseni udjeli pojedinih elemenata u gorivu u (kg/kg).

- **Minimalna (teoretska) količina zraka za izgaranje**

- Za tekuća i kruta goriva:

$$V_{z,min} = \frac{1}{0,21} \left[1,87m_C + 5,6\left(m_H - \frac{m_o}{8}\right) + 0,7m_S \right] \quad [\text{m}_n^3/\text{kg}_G]$$

- Za plinovita goriva:

$$V_{z,min} = \frac{1}{0,21} \left[0,5(r_{CO} + r_{H2}) + 1,5r_{H2S} + \sum \left(m + \frac{n}{4} \right) r_{CmHn} - r_{O2} \right] \quad [\text{m}_n^3/\text{m}_n^3 G]$$

gdje su:

$r_{CO}, r_{H2}, r_{H2S}, r_{CmHn}$, volumni udjeli pojedinih gorivih sastojaka u smjesi plinova u (m^3/m^3).

- **Stvarna količina zraka za izgaranje**

$$V_z = \lambda V_{z,min} \quad [\text{m}_n^3/\text{kg}_G]; \quad [\text{m}_n^3/\text{m}_n^3 G]$$

gdje je λ - koeficijent pretička zraka za izgaranje ($\lambda = V_z/V_{z,min}$).

- Zavisnost λ o vrsti goriva i načinu izgaranja**

(Orijentacijske vrijednosti koef. pretička zraka za izgaranje)

Vrsta goriva	Način izgaranja	λ	
		Krupni asortiman	Sitni asortiman
Ugljen	u sloju, ručno loženje	1,6 - 1,8	1,5 - 1,7
	na nepokretnoj rešetki	1,4 - 1,6	1,3 - 1,5
	na pokretnoj rešetki	1,3 - 1,4	1,25 - 1,35
	ugljena prašina (suhu režim)	1,3-1,35	1,25 - 1,3
	ugljena prašina (tekući režim)	1,25 - 1,3	
	višekomorno ložište		1,15 - 1,25
Drvo	ciklonsko ložište	1,1 - 1,15	1,05 -1,25
	loženje u sloju		1,3 - 1,5
Tekuće gorivo	izgaranje u letu		1,3 - 1,4
			1,03 - 1,1
			1.02 - 1,1

❖ KOLIČINA I SASTAV DIMNIH PLINOVA

- **Količina CO₂**

- Za kruta i tekuća goriva:

$$V_{CO_2} = 1,87 m_C \quad [m_n^3/kg_G]$$

- Za plinovita goriva:

$$V_{CO_2} = r_{CO_2} + r_{CO} + \sum m r_{CmHn} \quad [m_n^3/m_n^3 G]$$

- **Količina H₂O**

- Za kruta i tekuća goriva

$$V_{H_2O} = 1,24(9m_H + m_W) \quad [m_n^3/kg_G]$$

- Za plinovita goriva:

$$V_{H_2O} = r_{H_2} + r_{H_2S} + \sum \frac{n}{2} r_{CmHn} \quad [m_n^3/m_n^3 G]$$

- **Količina SO₂**

- Za kruta i tekuća goriva

$$V_{SO_2} = 0,7 m_S \quad [m_n^3/kg_G]$$

- Za plinovita goriva:

$$V_{SO_2} = r_{H_2S} \quad [m_n^3/m_n^3 G]$$

gdje su:

m_C, m_H, m_S, m_O , maseni udjeli (kg/kg).

$r_{CO}, r_{H_2}, r_{H_2S}, r_{CmHn}$, volumni udjeli (m^3/m^3)

- **Količina N₂**

- Za kruta i tekuća goriva:

$$V_{N2} = 0,8m_N + 0,79\lambda V_{z,min} \quad [m_n^3/kg_G]$$

- Za plinovita goriva:

$$V_{N2} = r_{N2} + 0,79\lambda V_{z,min} \quad [m_n^3/m_n^3 G]$$

- **Količina O₂**

- Za kruta, tekuća i plinovita goriva:

$$V_{O2} = 0,21(\lambda - 1)V_{z,min} \quad [m_n^3/kg_G]; \quad [m_n^3/m_n^3 G]$$

- **Ukupni volumen dimnih plinova izgaranja:**

$$V_{pl} = V_{CO2} + V_{H2O} + V_{SO2} + V_{N2} + V_{O2} \quad [m_n^3/kg_G]; \quad [m_n^3/m_n^3 G]$$

- **Volumen suhih dimnih plinova izgaranja:**

$$V_{pl,s} = V_{CO2} + V_{SO2} + V_{N2} + V_{O2} \quad [m_n^3/kg_G]; \quad [m_n^3/m_n^3 G]$$

- **Udjeli produkata izgaranja u dimnim plinovima:**

$$r_{CO2} = \frac{V_{CO2}}{V_{pl}}$$

$$r_{CO2(\%)} = \frac{V_{CO2}}{V_{pl}} \cdot 100$$

$$r_{H2O} = \frac{V_{H2O}}{V_{pl}}$$

$$r_{H2O(\%)} = \frac{V_{H2O}}{V_{pl}} \cdot 100$$

$$r_{SO2} = \frac{V_{SO2}}{V_{pl}}$$

$$r_{SO2(\%)} = \frac{V_{SO2}}{V_{pl}} \cdot 100$$

$$r_{N2} = \frac{V_{N2}}{V_{pl}}$$

$$r_{N2(\%)} = \frac{V_{N2}}{V_{pl}} \cdot 100$$

$$r_{O2} = \frac{V_{O2}}{V_{pl}}$$

$$r_{O2(\%)} = \frac{V_{O2}}{V_{pl}} \cdot 100$$

$$\sum r_i = 1$$

$$\sum r_{i(\%)} = 100$$

❖ H-t DIJAGRAM DIMNIH PLINOVA

H-t dijagram dimnih plinova prikazuje zavisnost sadržaja topline (entalpije) dimnih plinova, koji nastaju izgaranjem 1 kg krutog ili tekućeg goriva odnosno $1 m_n^3$ plinovitog goriva, o temperaturi i pretičku zraka za izgaranje.

Budući se prijelaz topline sa strane dimnih plinova zbiva uz približno konstantan tlak ($p \sim \text{konst.}$), važi:

$$dh = C_p dt \rightarrow h = \int_0^t C_p dt \rightarrow h = C_{pm} \Big|_0^t t$$

Radi praktičnosti toplinskoga proračuna generatora pare, entalpija dimnih plinova računa se kao sadržaj topline dimnih plinova koji nastaju po 1 kg krutog ili tekućeg goriva, odnosno po $1 m_n^3$ plinovitog goriva. Prema tome slijedi:

$$H = \sum V_i h_i$$

$$H = V_{CO_2} h_{CO_2} + V_{H_2O} h_{H_2O} + V_{SO_2} h_{SO_2} + V_{N_2} h_{N_2} + V_{O_2} H_{O_2} [\text{kJ/kg}_G]; [\text{kJ/m}_n^3 G];$$

gdje je:

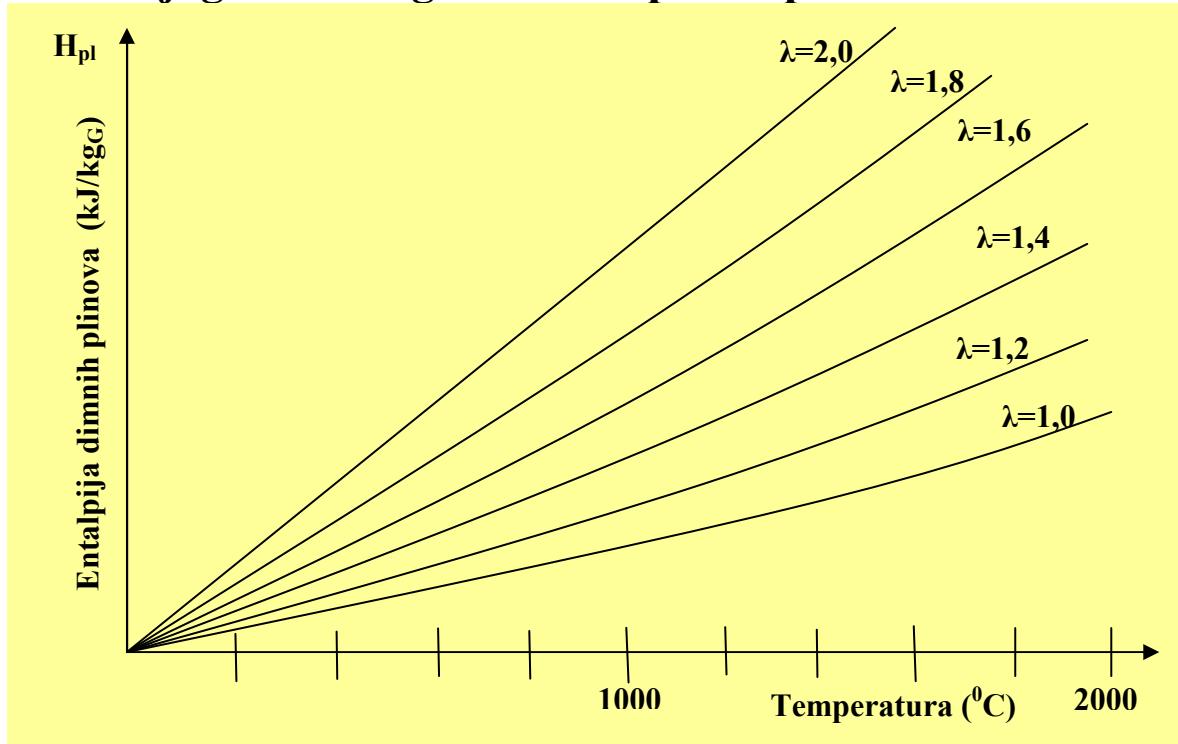
$$V_{CO_2}, V_{H_2O}, \text{ itd.} \dots \text{u } (m_n^3/kg_G); (m_n^3/m_n^3 G)$$

$$h_{CO_2} = C_{pm, CO_2} \Big|_0^t t, \quad h_{H_2O} = C_{pm, H_2O} \Big|_0^t t, \text{ itd.} \dots \text{u } (kJ/m_n^3)$$

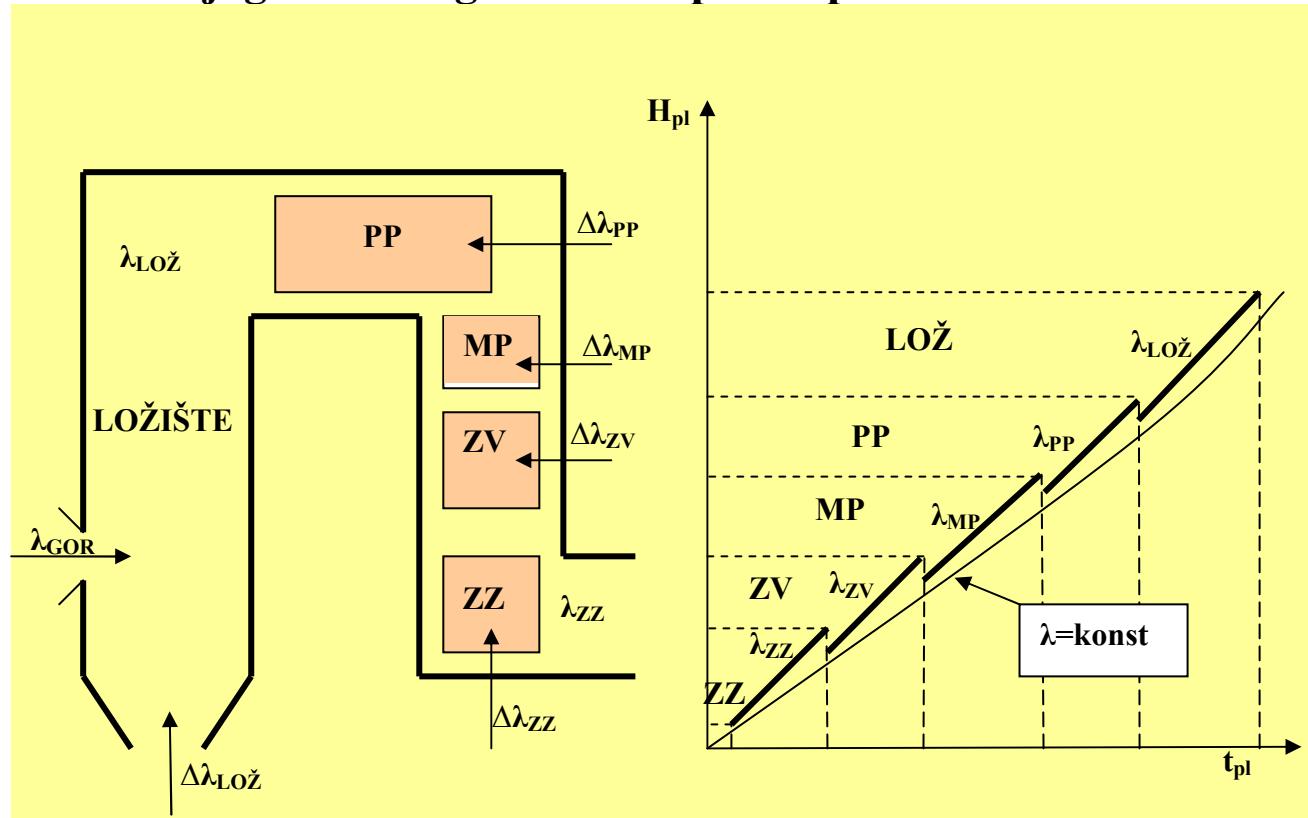
Može se zaključiti da svako gorivo ima drugačiji H-t dijagram, što ovisi o sastavu goriva i pretičku zraka za izgaranje.

Kod generatora pare s tlačnom ventilacijom, gdje u dimnom prolazu vlada pretlak, promjena entalpije dimnih plinova zbiva se uz $\lambda = \text{konst.}$ Međutim, kod generatora pare s isisnom ventilacijom, gdje u dimnom prolazu vlada podtlak, dolazi do određenoga prodora okолнoga zraka kroz spojeve koji propuštaju, što ima za posljedicu porast volumena i smanjenje temperature dimnih plinova na putu od ložišta prema izlazu iz dimnjaka.

- H-t dijagram kod generatora pare s pretlakom**



- H-t dijagram kod generatora pare s podtlakom**



❖ IZGARANJE MJEŠAVINE GORIVA

- Izgaranje dvije vrste goriva istoga agregatnog stanja
 - Sastav mješavine goriva:

$$\mathbf{m}_C = g_1 \mathbf{m}_{C1} + (1 - g_1) \mathbf{m}_{C2} \quad [\text{kg/kg}_\text{mješavine}]$$

$$\mathbf{m}_H = g_1 \mathbf{m}_{H1} + (1 - g_1) \mathbf{m}_{H2} \quad [\text{kg/kg}_\text{mješavine}]$$

$$\mathbf{m}_O = g_1 \mathbf{m}_{O1} + (1 - g_1) \mathbf{m}_{O2} \quad [\text{kg/kg}_\text{mješavine}]$$

$$\mathbf{m}_S = g_1 \mathbf{m}_{S1} + (1 - g_1) \mathbf{m}_{S2} \quad [\text{kg/kg}_\text{mješavine}]$$

$$\mathbf{m}_N = g_1 \mathbf{m}_{N1} + (1 - g_1) \mathbf{m}_{N2} \quad [\text{kg/kg}_\text{mješavine}]$$

$$\mathbf{m}_A = g_1 \mathbf{m}_{A1} + (1 - g_1) \mathbf{m}_{A2} \quad [\text{kg/kg}_\text{mješavine}]$$

$$\mathbf{m}_W = g_1 \mathbf{m}_{W1} + (1 - g_1) \mathbf{m}_{W2} \quad [\text{kg/kg}_\text{mješavine}]$$

- Donja toplinska vrijednost mješavine goriva:

$$H_d = g_1 H_{d1} + (1 - g_1) H_{d2} \quad [\text{kJ/kg}_\text{mješavine}]$$

- Volumen dimnih plinova:

$$V_{pl} = g_1 V_{pl1} + (1 - g_1) V_{pl2} \quad [\text{m}_n^3/\text{kg}_\text{mješavine}]$$

- Entalpija dimnih plinova

$$H_{pl} = g_1 H_{pl1} + (1 - g_1) H_{pl2} \quad [\text{kJ/kg}_\text{mješavine}]$$

gdje je:

g_1 - maseni udio goriva „1“ u mješavini ($\text{kg}_\text{goriva}^{“1“}/\text{kg}_\text{mješavine}$)
indeks „1“ odnosi se na gorivo broj 1.

- Izgaranje dvije vrste goriva različitih agregatnih stanja

- Donja toplinska vrijednost mješavine goriva:

$$H_d = H_{d1} + x H_{d2} \quad [\text{kJ/kg}_\text{goriva}^{“1“}]$$

- Volumen dimnih plinova:

$$V_{pl} = V_{pl1} + x V_{pl2} \quad [\text{m}_n^3/\text{kg}_\text{goriva}^{“1“}]$$

- Entalpija dimnih plinova

$$H_{pl} = H_{pl1} + x H_{pl2} \quad [\text{kJ/kg}_\text{goriva}^{“1“}]$$

gdje je:

x - udio plinovitog goriva po 1 kg krutog ili po 1 kg tekućeg

goriva ($m_n^3/kg_{\text{goriva}} \cdot l$).

❖ KONTROLA PROCESA IZGARANJA

Kontrola procesa izgaranja vrši se s ciljem da se utvrdi da li se izgaranje vrši uz najpovoljniji (optimalan) pretičak zraka.

- **Premali pretičak zraka (λ)** → izgaranje nepotpuno → emisija CO → gubici zbog nepotpuna izgaranja → manja učinkovitost.
- **Preveliki pretičak zraka (λ)** → veća količina izlaznih dimnih plinova → veći gubici osjetne topline izlaznih dimnih plinova → manja učinkovitost.

Kontrola izgaranja provodi se analizom sastava izlaznih dimnih plinova, temeljem čega se utvrđuje „kvaliteta“ izgaranja, odnosno potrebne korektivne mjere za njegovo poboljšanje.

*Na bazi poznatih podataka o sastavu dimnih plinova (sadržaju CO_2 i O_2 u dimnim plinovima) iz **Ostvald-ovog trokuta izgaranja** utvrđuje se „kvaliteta“ izgaranja te način podešavanja u cilju smanjenja gubitaka.*

- **Koefficijent pretička zraka za izgaranje (λ) zavisi od:**

- vrste goriva
- načinu pripreme goriva
- veličine i oblika gorive čestice
- udjela isparljivih sastojaka
- temperature zapaljenja goriva
- brzine izgaranja
- temperature zraka za izgaranje
- tlaka u ložištu
- opterećenja generatora pare
- vrste plamenika.

- **Otwald-ov trokut izgaranja (proračun i konstrukcija)**

Ostwald-ov trokut je priručno grafičko pomagalo pomoći kojega se vrši kontrola i podešavanje procesa izgaranja.

Ostwaldov trokut svojstven je pojedinoj vrsti goriva, budući da njegove karakteristične veličine i oblik zavise o sastavu goriva.

U nastavku je prikazan proračun i konstrukcija Ostwald-ova trokuta izgaranja

1) POSTAVKA: IZGARANJE JE POTPUNO ($C \rightarrow CO_2$)

- Volumen suhih dimnih plinova kod potpuna izgaranja:

$$V_{pl,s} = V_{CO_2} + V_{SO_2} + V_{O_2} + V_{N_2}$$

- Volumen suhih dimnih plinova kod nepotpuna izgaranja:

$$V_{pl,s} = V_{CO_2} + V_{CO} + V_{SO_2} + V_{O_2} + V_{N_2}$$

- Sastav suhih dimnih plinova kod potpuna izgaranja (zbog male veličine, udio SO_2 može se zanemariti):

$$r_{CO_2}(\%)_s + r_{O_2}(\%)_s + r_{N_2}(\%)_s = 100\%$$

- Sastav suhih dimnih plinova kod nepotpuna izgaranja:

$$r_{CO_2}(\%)_s + r_{O_2}(\%)_s + r_{N_2}(\%)_s + r_{CO}(\%)_s = 100\%$$

Iz gonjih izraza proizlazi odnos:

$$r_{CO_2}(\%)_s : 100 = V_{CO_2,s} : V_{pl,s}$$

$$r_{CO_2}(\%)_s = \frac{V_{CO_2}}{V_{pl,s}} 100 = \frac{1,87 m_C(\%)}{V_{pl,s}}$$

odnosno maksimalni volumni udio CO_2 u suhim dimnim plinovima:

$$r_{CO_2(\%)s,max} = \frac{1,87 m_C(\%)}{V_{pl,s,min}}$$

gdje je:

$$V_{pl,s,min} = 1,87 m_C + 0,7 m_S + 0,8 m_N + 0,79 V_{z,min}$$

$$\frac{r_{CO_2}(\%)s}{r_{CO_2}(\%)s,max} = \frac{V_{pl,s,min}}{V_{pl,s}} \rightarrow r_{CO_2}(\%)s = r_{CO_2}(\%)s,max \frac{V_{pl,s,min}}{V_{pl}}$$

Može se pisati:

$$V_{pl,s} = V_{pl,s,min} + (\lambda - 1)V_{z,min}$$

$$V_{pl,s} - V_{pl,s,min} = (\lambda - 1)V_{z,min}$$

Volumni udio O_2 u suhim dimnim plinovima:

$$r_{O_2}(\%)s = \frac{V_{O_2}}{V_{pl,s}} 100 = \frac{21(\lambda - 1)V_{z,min}}{V_{pl,s}} = \frac{21(V_{pl,s} - V_{pl,s,min})}{V_{pl,s}}$$

$$r_{O_2}(\%)s = 21 \left(1 - \frac{V_{pl,s,min}}{V_{pl,s}} \right)$$

$$r_{O_2}(\%)s = 21 \left(1 - \frac{r_{CO_2}(\%)s}{r_{CO_2}(\%)s,max} \right)$$

Iz gornjeg izraza proizlazi jednadžba pravca potpunog izgaranja:

$$\boxed{\frac{r_{O_2}(\%)s}{21} + \frac{r_{CO_2}(\%)s}{r_{CO_2}(\%)s,max} = 1}$$

Jednadžba pravca potpunog izgaranja predstavljena je u segmentnome obliku, u koordinatnom sustavu u kojem je os $X=r_{O_2(\%)s}$ - volumni udio kisika u suhim dimnim plinovima, a os $Y=r_{CO_2(\%)s}$ - volumni udio ugljik-dioksida u suhim dimnim plinovima. Pri tome, odsječak pravca na osi X je 21, a odsječak pravca na osi Y je $r_{CO_2(\%)s,max}$.

2) POSTAVKA: IZGARANJE JE NEPOTPUNO ($C \rightarrow CO$)

Minimalni volumen suhih dimnih plinova, pod pretpostavkom da sav ugljik izgara u ugljik-monoksid uz teoretsku količinu zraka, iznosi:

$$V_{pl,s,min}^* = 1,87m_C + 0,7m_S + 0,8m_N + 0,79V_{z,min} + V_{O,min} - V_{O,min}^*$$

gdje je:

$V_{O,min} - V_{O,min}^*$, višak kisika koji ostaje u dimnim plinovima kao posljedica nepotpuna izgaranja $C \rightarrow CO$, pri čemu minimalna (teoretska) potrebna količina kisika uz izgaranje $C \rightarrow CO$ iznosi:

$$V_{O,min}^* = 0,933m_C + 5,6\left(m_H - \frac{m_O}{8}\right) + 0,7m_S$$

Maksimalni volumni udio ugljik-monoksida u suhim dimnim plinovima će tom slučaju biti:

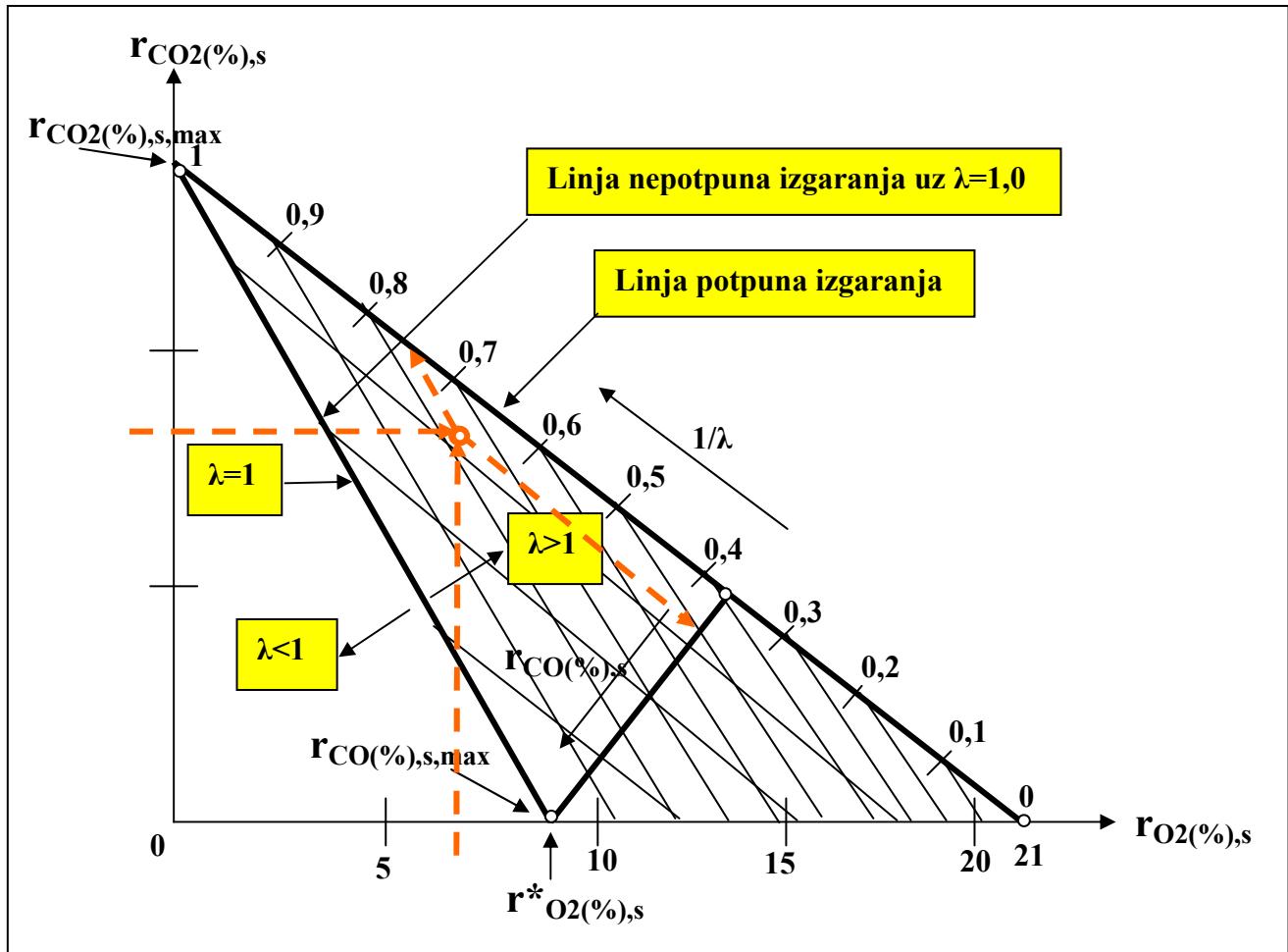
$$r_{CO(\%)s,max} = \frac{1,87m_C(\%)}{V_{pl,s,min}^*}$$

pri čemu volumni udio kisika u suhim dimnim plinovima iznosi:

$$r_{O_2(\%)s}^* = \frac{V_{O,min} - V_{O,min}^*}{V_{pl,s,min}^*} 100$$

Veličine $r_{CO_2(\%)s,max}$, $r_{CO(\%)s,max}$, $r_{O_2(\%)s}^$ su referentne veličine na bazi kojih se za pojedinu vrstu goriva može konstruirati Ostwaldov trokut izgaranja.*

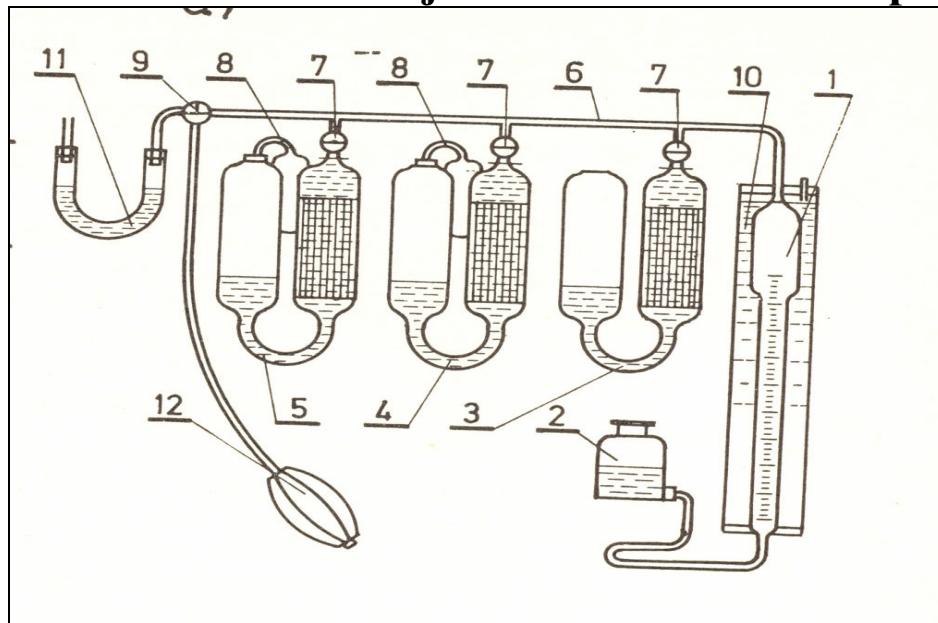
Oswald-ov trokut izgaranja

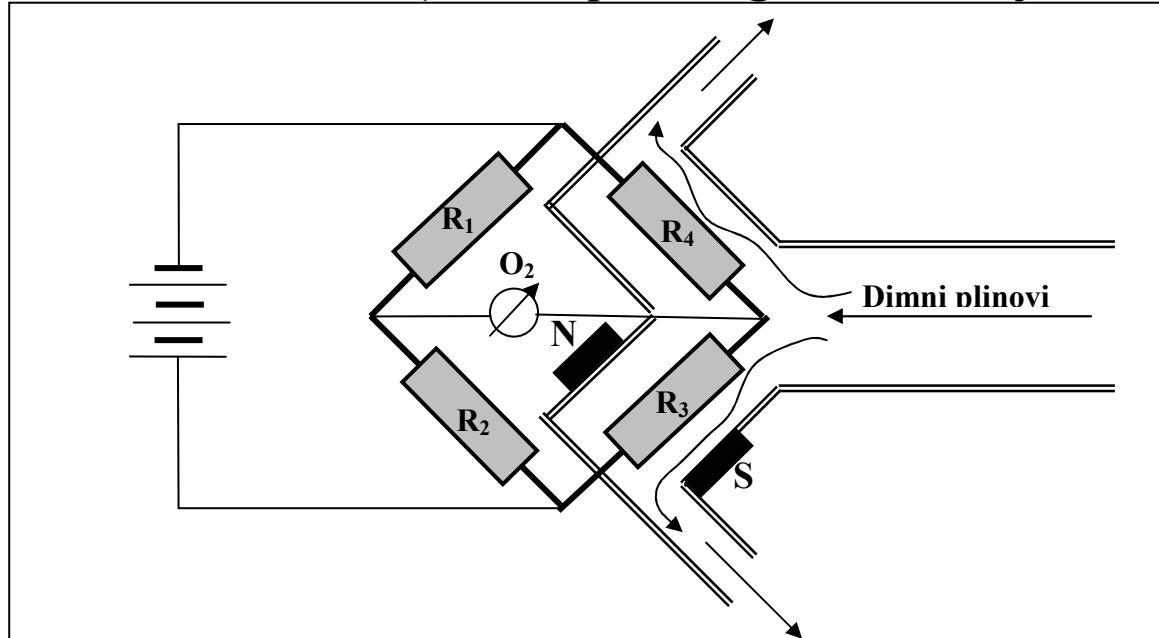


Na bazi analize dimnih plinova, odnosno volumnoga sadržaja ugljičnoga dioksida ($r_{CO_2(\%)}, s$) i volumnoga sadržaja kisika ($r_{O_2(\%)}, s$), iz Oswald-ova trokuta određuje se koeficijent pretička zraka za izgaranje (λ) i volumni sadržaj ugljičnoga monoksida ($r_{CO(\%)}, s$).

Analiza dimnih plinova vrši se analizatorima koji mogu biti:

- laboratorijski za povremena mjerjenja (Orsat-ov uređaj),
- procesni analizatori za kontinuiranja mjerjenja.


Orsat-ov laboratorijski analizator dimnih plinova


Procesni analizator (na bazi paramagnetičnih svojstava O₂)


Za brzo određivanje koef. pretička zraka (λ) mogu se koristiti sljedeće relacije:

$$\lambda \cong \frac{r_{CO_2}(\%)s, max}{r_{CO_2}(\%)s}$$

$$\lambda \cong \frac{21}{21 - r_{O_2}(\%)s}$$